Inoffizieller Mitschrieb der Vorlesung

REGELUNG LINEARER MEHRGRÖSSENSYSTEME

gehalten von Dr.-Ing. Mathias Kluwe

 $\label{eq:wintersemester} im\ Wintersemester\ 13/14$ letzte Aktualisierung im Wintersemester 17/18

Autoren:

Felix Mach, Lukas Kiefer **überarbeitet von:**Patrik Föllmer, Daniel Seemer, Maximilian Gerst

5. November 2024
Fork me on GitLab & Submit Merge Requests: https://git.scc.kit.edu/fs-etec/RLM

Vorwort

Dieses Dokument stellt lediglich einen Mitschrieb der Tafelanschriebe des Dozenten dar. Daher erhebt dieses Dokument weder den Anspruch auf Vollständigkeit, noch auf komplette Korrektheit des Inhalts. Dennoch wurde dieses Dokument mit großer Sorgfalt erstellt und auch korrigiert, sodass der Inhalt weitgehend korrekt sein sollte.

Da sich der Inhalt der Vorlesung von Semester zu Semester auch mal ändert, bleibt dieser Mitschrieb sicher nicht besonders lange aktuell. Darum liegt der IATEX-Code dieses Dokuments bei der Fachschaft. Es wäre also super, wenn du das Skript einfach in deinem aktuellen Semester überarbeitest, falls du ein bisschen Spaß am teXen hast. Der nötige Arbeitsaufwand sollte sich dabei in Grenzen halten, da das Dokument so an sich fertig steht. Auf diese Weise bleibt unsere Arbeit vielleicht noch eine Weile brauchbar und die Stunden, die wir in die Erstellung dieses Dokuments gesteckt haben, waren nicht komplett umsonst.

Changelog: WS 12/13 - Vorlesungsmitschrieb

WS 13/14 - Erste Überarbeitung

Juni 2015 - Neues Kapitel 2.3: Trajektorienanalyse im Zustandsraum

Der LATEX-Code ist an manchen Stellen vielleicht etwas unsauber zusammen gehackt, ich habe es weitestgehend versucht, ein bisschen zu dokumentieren. Falls du Fragen hast, kannst du mir auch gerne eine E-Mail schreiben (zumindest für die nächsten 1-2 Jahre, solange ich noch an der Uni bin: felix.mauch@student.kit.edu)

Der LATEX-Code wird jetzt lokal via Git versioniert. Das sollte es einfacher machen, Änderungen nachzuvollziehen und mehrere Änderungen zu mergen. Bitte dazu an die FS Etec wenden.

Inhaltsverzeichnis

1	Mo	dellierung linearer zeitinvarianter Mehrgrößensysteme
	1.1	Ein-/Ausgangsmodelle im Zeit- und Bildbereich
	1.2	Modellierung zeitkontinuierlicher Systeme im Zustandsraum
		1.2.1 Definitionen und Struktur der Zustandsdarstellung
		1.2.2 Zusammenhang mit dem Bildbereich
		1.2.3 Wahl der Zustandsgrößen und Aufstellung der Zustandsgleichungen
		1.2.4 Normalformen der Zustandsgleichungen
		1.2.5 Lösung der Zustandsdifferentialgleichungen
	1.3	Modellierung zeitdiskreter Systeme im Zustandsraum
	1.0	Thougholding 2010dishrotor Systems in 2distands dain 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1
2	Ana	alyse linearer zeitinvarianter Mehrgrößensysteme
	2.1	Transformation von Zustandsgleichungen
	2.2	Stabilität linearer Mehrgrößensysteme
		2.2.1 Übertragungsstabilität bei MIMO-Systemen in I/O-Darstellung
		2.2.2 Lyapunov-Stabilität von MIMO-Systemen in Zustandsraumdarstellung 1
	2.3	Trajektorienanalyse im Zustandsraum
		2.3.1 Ruhelagen und Linearisierung im Zustandsraum
		2.3.2 Trajektorienbestimmung im Zustandsraum
		2.3.3 Trajektorienverlauf und Stabilitätsanalyse
	2.4	Steuer- und Beobachtbarkeit von MIMO-Systemen im Zustandsraum
		2.4.1 Steuerbarkeit
		2.4.2 Beobachtbarkeit
		2.4.3 Kanonische Systemzerlegung nach Kalman
	2.5	Pole und Nullstellen bei MIMO-Systemen: Definition und Einfluss auf das Systemverhalten 3
	2.0	2.5.1 Systempole und invariante Nullstellen
		2.5.2 Übertragungspole und -nullstellen
		2.0.2 Cool and and management and an analysis of the cool
3	Reg	gelung linearer zeitinvarianter Mehrgrößensysteme
	3.1	Regelung bei Ein-/Ausgangsnullstellen im Bildbereich
		3.1.1 Reihen- bzw. Serienentkopplung
		3.1.2 Stationäre Entkopplung
	3.2	Regelung bei zeitkontinuierlichen Zustandsmodellen
		3.2.1 Grundansatz und Struktur der Regelung: Zustandsrückführung und Vorfilter 3
		3.2.2 Grundprinzip des Entwurfs der Zustandsrückführung: Polvorgabe
		3.2.3 Polvorgabe bei SISO-Systemen nach Ackermann
		3.2.4 Modale Regelung
		3.2.5 Entkopplungsregelung
		3.2.6 Vollständige modale Synthese
	3.3	Regelung bei zeitdiskreten Zustandsmodellen
		3.3.1 Regelungsstruktur und Grundprinzip des Entwurfs
		3.3.2 Zustandsregler für endliche Einstellzeit (Zustands-Deadbeat-Regler) 4
4	Syn	athese von Zustandsbeobachtern 5
	4.1	Vollständiger Beobachter
		4.1.1 Gleichungen und Struktur des vollständigen Beobachters
		4.1.2 Synthese des vollständigen Beobachters
	4.2	Reduzierter Beobachter

4 Inhaltsverzeichnis

5	Reglersynthese zur Beseitigung von Dauerstörungen	5 9	
	5.1 Störgrößenaufschaltung	59	
	5.2 Behandlung von nicht messbaren, aber modellierbaren Störgrößen		
	5.3 Einsatz von PI-Zustandsreglern	62	
6	Synthese von Ausgangsrückführungen		
	6.1 Gleichungen und Struktur von Ausgangsrückführungen	65	
	$6.2~$ Entwurf von Ausgangsrückführungen mittels der vollständigen modalen Synthese \ldots .	66	
7	Synthese dynamischer Regler	69	
8	Ordnungsreduktion bei Modellen hoher Ordnung	71	
	8.1 Aufgabenstellung und Prinzip der Ordnungsreduktion	71	
	8.2 Modale Ordnungsreduktion nach Litz (1979)		
	8.2.1 Eigenwert-Dominanzanalyse		
	8.2.2 Konstruktion des reduzierten Modells	73	
9	Kein Teil der Vorlesung: Synthese robuster Regelungen mittels Polbereichsvorgabe		
	9.1 Definition robuster Regelung und Polbereichsstabilität	75	
	9.2 Polbereichsvorgabe nach Konigorski(1987)	76	
	9.3 Entwurf robuster Ausgangsrückführungen	78	

Kapitel 1

Modellierung linearer zeitinvarianter Mehrgrößensysteme

1.1 Ein-/Ausgangsmodelle im Zeit- und Bildbereich

Bekannt: Eingrößen (SISO)-Systeme im Zeit- und Bildbereich

• zeitkontinuierlich

$$u(t)$$
 $U(s)$
 $g(t)$
 $G(S)$
 $Y(s)$

$$y(t) = g(t) * u(t) = \int_{0}^{t} g(t - \tau)u(\tau) d\tau$$

$$\downarrow \bullet$$

$$Y(s) = G(s) \cdot U(s)$$

• zeitdiskret

$$\begin{array}{c|c} \hline (u(k)) \\ \hline U_z(z) \end{array} \begin{array}{c|c} \hline (g(k)) \\ \hline G_z(z) \end{array} \begin{array}{c|c} (y(k)) \\ \hline Y_z(z) \end{array}$$

$$(y(k)) = (g(k)) * (u(k)) = \sum_{\nu=0}^{k} g(k-\nu)u(\nu)$$

$$\downarrow$$

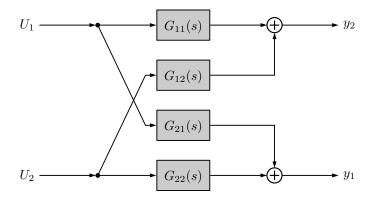
$$Y_z(z) = G_z(z) \cdot U_z(z)$$

SISO-Fall erweiterbar auf das sogenannte Mehrgrößensystem (MIMO) mit

- p Eingangsgrößen $u_1(t), \dots, u_p(t)$
- \bullet q Ausgangsgrößen $y_1(t),\ldots,y_q(t)$

 \Rightarrow Mehrere, zumeist verkoppelte Signalpfade vorhanden, meist im **Bildbereich** betrachtet. **2 prinzipielle Übertragungsstrukturen:**

• P-Struktur (P-kanonische Form)



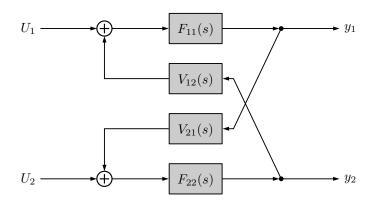
Kennzeichen: Ausgänge sind nur von den Eingängen gekennzeichnet, keine Rückwirkung vom Ausgang.

$$\underline{\underline{Y}}(s) = \underline{\underline{G}}(s) \, \underline{\underline{U}}(s)$$

$$\underline{\underline{U}}(q,1) \quad \underline{\underline{U}}(p,1)$$

$$\underline{\underline{U}}(p,1) \quad \underline{\underline{U}}(p,1)$$

• V-Struktur (V-kanonische Form)



Kennzeichen: Ausgänge sind neben den Eingängen auch von den Ausgängen selbst beeinflusst. (Rückkopplung)

$$\underline{\underline{Y}}(s) = \underline{\underline{F}}(s) \cdot \left(\underline{\underline{U}}(s) + \underline{\underline{V}}(s) \cdot \underline{\underline{Y}}(s)\right)$$

Hier im Beispiel:

$$\underline{F}(s) = \begin{bmatrix} F_{11} & 0 \\ 0 & F_{22} \end{bmatrix}, \qquad \underline{V}(s) = \begin{bmatrix} 0 & V_{12} \\ V_{21} & 0 \end{bmatrix}$$

Zusammenhang P-V-Struktur

$$\begin{aligned} \text{V-Struktur} & \underline{Y}(s) = \underline{F}(s) \cdot (\underline{U}(s) + \underline{V}(s) \cdot \underline{Y}(s)) \\ & (\underline{I} - \underline{F}(s)\underline{V}(s)) = \underline{F}(s) \cdot \underline{U}(s) \\ & \Rightarrow \underline{Y}(s) = \underbrace{(\underline{I} - \underline{F}(s)\underline{V}(s))^{-1} \cdot \underline{F}(s)}_{=\underline{G}(s)} \cdot \underline{U}(s) \end{aligned}$$

also: Darstellung in P-Struktur ausreichend.

1.2 Modellierung zeitkontinuierlicher Systeme im Zustandsraum

bisher: Systembehandlung überwiegend im Frequenzbereich (U(s))

jetzt: Konzept zur Behandlung dynamischer Systeme direkt im Zeitbereich durch Einführung sogenannter Zustandsgrößen (Zustandsvariablen), die den inneren Systemzusammenhang repräsentieren (R.E. KALMAN)

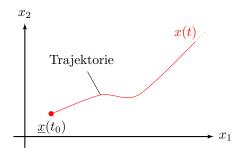
Vorteile:

- neuere und tiefere Systemeinsicht möglich
- Vergrößerung des Anwendungsbereichs auf nichtlineare und zeitvariante Systeme
- mächtige neue Entwurfsverfahren (speziell für MIMO-Systeme)
- Effiziente numerische Berechnung möglich

1.2.1 Definitionen und Struktur der Zustandsdarstellung

Zustandsdarstellung: s. BB RLM 1-1

Zustandsraum: Bsp. für n=2

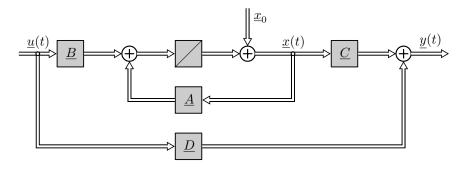


Anmerkungen:

- Festlegung der Zustandsgrößen ist nicht eindeutig, Wahl abhängig vom Modellierungskontext
- Spezialfall lineare Systeme:

$$\underline{\underline{f}}(\underline{x}, \underline{u}, t) \Rightarrow \underline{\underline{A}}\underline{x} + \underline{\underline{B}}\underline{u}$$
$$\underline{\underline{g}}(\underline{x}, \underline{u}, t) \Rightarrow \underline{\underline{C}}\underline{x} + \underline{\underline{D}}\underline{u}$$

Form und Struktur: s. BB RLM 1-2



- Zeitvariante Systeme: Matrizen zeitabhängig ($\underline{A} = \underline{A}(t), \dots$)
- SISO-System:

$$\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{b} \cdot u$$
$$y = \underline{c}^T \underline{x} + d \cdot u$$

1.2.2 Zusammenhang mit dem Bildbereich

$$\begin{array}{ll} \underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B} \cdot \underline{u} & \overset{\mathscr{L}}{\smile} & s\underline{X}(s) - \underline{x}_0 = \underline{A}\underline{X}(s) + \underline{B}\underline{U}(s) \\ \underline{y} = \underline{C}\underline{x} + \underline{D} \cdot \underline{u} & & \underline{Y}(s) = \underline{C}\underline{X}(s) + \underline{D}\underline{U}(s) \end{array}$$

bzw.

$$\begin{bmatrix} -\underline{x}_0 \\ \underline{Y}(s) \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{A} - s\,\underline{I} & \underline{B} \\ \underline{C} & \underline{D} \end{bmatrix}}_{=: \underbrace{P(s)}_{(n+q,n+p)}} \begin{bmatrix} \underline{X}(s) \\ \underline{U}(s) \end{bmatrix}$$

wobei $\underline{P}(s)$: Rosenbrocksche Systemmatrix, beschreibt das

• autonomes Systemverhalten: $\underline{x}_0 \neq \underline{0}, \quad \underline{u} = \underline{0}$

$$-\underline{x}_0 = (\underline{A} - s\underline{I}) \underline{X}(s)$$

$$\Rightarrow \underline{X}(s) = (s\underline{I} - \underline{A})^{-1} \underline{x}_0$$

also:

$$\underline{Y}(s) = \underline{C}\underline{X}(s) = \underline{C}(s\underline{I} - \underline{A})^{-1}\underline{x}_0$$

• Übertragungsverhalten des Systems: $\underline{x}_0 = \underline{0}, \quad \underline{u} \neq \underline{0}$

$$(\underline{A} - s\underline{I}) \underline{X}(s) + \underline{B}\underline{U}(s) = 0$$

$$\underline{X}(s) = (s\underline{I} - \underline{A})^{-1} \underline{B}\underline{U}(s)$$

$$\Rightarrow \underline{Y}(s) = \underline{C}\underline{X}(s) + \underline{D}\underline{U}(s)$$

$$= \underline{\left[\underline{C}(s\underline{I} - \underline{A})^{-1}\underline{B} + \underline{D}\right]} \cdot \underline{U}(s)$$

$$\underline{G}(s)$$

wobei $\underline{G}(s)$: Übertragungsmatrix Sonderfall SISO ohne Durchgriff:

$$Y(s) = \underbrace{\underline{c}^T \left(s \underline{I} - \underline{A}\right)^{-1} \underline{b}}_{G(s) \text{ -} \ddot{\mathbf{U}} \text{bertragungs} \mathbf{f} \mathbf{u} \mathbf{n} \mathbf{k} \mathbf{t} \mathbf{i} \mathbf{o} \mathbf{n}$$

1.2.3 Wahl der Zustandsgrößen und Aufstellung der Zustandsgleichungen

Wahl der Zustandsgrößen motiviert aus der physikalischen Systemanalyse $(\rightarrow Bilanzgleichungen)$

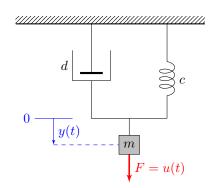
Zustandsgrößen: Innere Systemgrößen, die mit Energie verknüpft sind.

Beispiele:

- Position, Geschwindigkeit (mech. Systeme)
- Strom (Spulen), Spannung (Kondensator) (el. Systeme)

Möglichkeiten zur Aufstellung der Zustandsgleichungen:

- direkt aus den System-Dgln s. BB RLM 1-3
 - a) mechanisches Beispiel:



Systembeschreibung:

$$m\ddot{y}(t) = u(t) - cy(t) - d\dot{y}(t)$$
$$\ddot{y}(t) = \frac{1}{m} \left[u(t) - cy(t) - d\dot{y}(t) \right]$$

Wahl der Zustandsgrößen:

- $-x_1 = y(t)$ (Position, \sim pot. Energie)
- $-x_2 = \dot{y}(t)$ (Geschwindigkeit, \sim kin. Energie)

\Rightarrow Zustandsgleichungen:

$$\dot{x}_1(t) = \dot{y}(t) = x_2(t)
\dot{x}_2(t) = \ddot{y}(t) = \frac{1}{m}u(t) - \frac{d}{m}x_2(t) - \frac{c}{m}x_1(t)$$
(1.1)

Ausgangsgleichung:

$$y(t) = x_1(t) \tag{1.2}$$

 \Rightarrow (1.1), (1.2) in Vektor- Matrix-Notation:

$$\underbrace{\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ x_2 \end{bmatrix}}_{\underline{x}} = \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{c}{m} & -\frac{d}{m} \end{bmatrix}}_{A} \cdot \underline{x} + \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{m} \end{bmatrix}}_{\underline{b}} \cdot u$$
$$y = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}}_{c^T} \cdot \underline{x}$$

b) el. Beispiel:

RC-Netzwerk: s. BB RLM 1-4

Eingangsgröße: $u(t) = u_e(t)$

Ausgangsgröße: $y(t) = u_a(t)$

Zustandsgrößen: $x_i(t) = u_i(t)$, i = 1, 2, 3 (Energie im Kondensator)

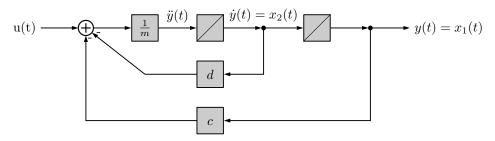
Zustandsgleichungen: Durch Maschenregeln. z.B. Stufe 1 (analog \dot{x}_2, \dot{x}_3)

$$\begin{split} i_1(t) &= C_1 \dot{x}_1(t) = \frac{x_2(t) - x_1(t)}{R_1} \\ \Rightarrow \dot{x}_1(t) &= -\frac{1}{R_1 C_1} x_1(t) + \frac{1}{R_1 C_1} x_2(t) \end{split}$$

Ausgangsgleichung:

$$y(t) = u_a(t) = u_1(t) = x_1(t)$$

- aus dem Strukturbild: s. BB RLM 1-3
 - a) mech. Beispiel:



also: Zustände $\stackrel{\wedge}{=}$ Integrator-Ausgänge

b) weiteres Beispiel: s. BB RLM 1-5

1.2.4 Normalformen der Zustandsgleichungen

Zunächst SISO-System betrachtet:

$$Y(s) = G(s) \cdot U(s)$$
 mit

$$G(s) = \frac{Z(s)}{N(s)} = \frac{b_0 + b_1 s + \dots + b_n s^n}{a_0 + a_1 s + \dots + a_n s^n}$$
(1.3)

Hieraus direkt spezielle Zustandsgleichungen aufstellbar: Regelungsnormalform (RNF), Beobachtungsnormalform (BNF) s. BB RLM 1-6

Herleitung exemplarisch an RNF (1.3):

$$Y(s) = b_0 \underbrace{\frac{U(s)}{N(s)}}_{:=X_1(s)} + b_1 \underbrace{\frac{s \cdot U(s)}{N(s)}}_{:=X_2(s)} + \dots + b_{n-1} \underbrace{\frac{s^{n-1} \cdot U(s)}{N(s)}}_{:=X_n(s)} + b_n \frac{s^n \cdot U(s)}{N(s)}$$

offensichtlich:

$$X_{i+1}(s) = s \cdot X_i(s), \quad i = 1 \dots n-1$$

$$x_{i+1}(t) = \dot{x}_i(t), \quad i = 1 \dots n-1$$
(1.4)

Aus der Definition in $X_1(s)$: $X_1(s)N(s) = U(s)$ bzw. mit (1.3):

$$U(s) = a_0 X_1(s) + a_1 s X_1(s) + \dots + a_{n-1} s^{n-1} X_1(s) + a_n s^n X_1(s)$$

$$u = a_0 x_1 + a_1 \dot{x}_1(s) + \dots + a_{n-1} \overset{(n-1)}{x_1} + a_n \overset{(n)}{x_1}$$

$$\downarrow (1.4): \overset{(i-1)}{x_1} := x_i, \quad i = 2 \dots n, \quad \overset{(n)}{x_1} = \dot{x}_n$$

$$\dot{x}_n = -\frac{a_0}{a_n} x_1 - \frac{a_1}{a_n} x_2 - \dots - \frac{a_{n-1}}{a_n} x_n + \frac{1}{a_n} u$$

$$(1.5)$$

außerdem:

$$Y(s) = b_0 X_1(s) + \dots + b_{n-1} X_n(s) + b_n s X_n(s)$$

$$\downarrow 0$$

$$y = b_0 x_1 + \dots + b_{n-1} x_n + b_n \dot{x}_n$$

$$\downarrow (1.5)$$

$$y = \left[b_0 - b_n \frac{a_0}{a_n}, \dots, b_{n-1} - b_n \frac{a_{n-1}}{a_n}\right] \underline{x} + \frac{b_n}{a_n} u$$
 (1.6)

 \Rightarrow (1.4), (1.5), (1.6): RNF

Spezialfall: $a_n = 1$, $b_n = 0$ vereinfachte RNF, BNF s. BB RLM 1-7, s. BB RLM 1-8

Weitere Normalform: Jordansche Normalform s. BB RLM 1-9

Herleitung für einfache Pole $\lambda_1, \ldots, \lambda_n$ von G(s)

$$Y(s) = \left[\sum_{i=1}^{n} \frac{r_i}{s - \lambda_i} + r_0\right] U(s)$$

$$\tag{1.7}$$

Wahl:
$$X_i(s) = \frac{1}{s - \lambda_i} U(s)$$
 $i = 1, \dots, n$

$$sX_i(s) = \lambda_i X_i(s) + U(s)$$

$$\dot{x}_i = \lambda_i x_i + u \qquad i = 1, \dots, n \tag{1.8}$$

außerdem mit der Wahl der Zustände (1.7) •— \circ :

$$y = \sum_{i=1}^{n} r_i x_i + r_0 u \tag{1.9}$$

(1.8), (1.9): Jordansche NF in Diagonalstruktur

Kennzeichen: Zustandsgleichungen (1.8) entkoppelt.

1.2.5 Lösung der Zustandsdifferentialgleichungen

Zustandsdifferentialgleichungen:

$$\underline{\dot{x}}(t) = \underline{A}\underline{x}(t) + \underline{B}\underline{u}(t) \tag{1.10}$$

$$y(t) = \underline{C}\underline{x}(t) + \underline{D}\underline{u}(t) \tag{1.11}$$

Also: Lösung der Zustandsgleichung (1.10) erforderlich. Hierzu Hilfsmittel: Matrizen-Exponentialfunktion:

$$e^{\underline{A}t} := \underline{I} + \underline{A}t + \frac{1}{2}\underline{A}^2t^2 + \dots = \sum_{\nu=0}^{\infty} \frac{(\underline{A}t)^{\nu}}{\nu!}$$

 $\Rightarrow e^{-\underline{A}t} \cdot (1.10)$:

$$e^{-\underline{A}t}\underline{\dot{x}}(t) = \underbrace{e^{-\underline{A}t}\underline{A}}_{=\underline{A}e^{-\underline{A}t}}\underline{x}(t) + e^{-\underline{A}t}\underline{B}\underline{u}(t)$$

$$\underbrace{e^{-\underline{A}t}\underline{\dot{x}}(t) - \underline{A}e^{-\underline{A}t}\underline{x}(t)}_{=\underline{d}t}\underline{e}^{-\underline{A}t}\underline{B}\underline{u}(t)$$

↓ Integration

$$\int_{\tau=t_0}^{t} \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}\tau} \left(e^{-\underline{A}\tau} \underline{x}(\tau) \right) \mathrm{d}\tau = \int_{\tau=t_0}^{t} e^{-\underline{A}\tau} \underline{B} \underline{u}(\tau) \, \mathrm{d}\tau$$
$$e^{-\underline{A}t} \underline{x}(t) - e^{-\underline{A}t_0} \underline{x}(t_0) = \int_{\tau=t_0}^{t} e^{-\underline{A}\tau} \underline{B} \underline{u}(\tau) \, \mathrm{d}\tau$$

bzw.
$$\underline{x}(t) = \underbrace{e^{\underline{A}(t-t_0)}\underline{x}(t_0)}_{:=\underline{x}_h} + \underbrace{\int\limits_{\tau=t_0}^t e^{\underline{A}(t-\tau)}\underline{B}\underline{u}(\tau)\,\mathrm{d}\,\tau}_{:=\underline{x}_p} \qquad \underbrace{\underline{x}_h\text{: homogene Lösung,}}_{\underline{x}_p\text{: partikuläre Lösung}}$$

Definition:

Transitionsmatrix

$$e^{\underline{A}(t-\tau)} =: \underline{\phi}(t-\tau)$$

Damit gilt:

$$\underline{x}(t) = \underline{\phi}(t - t_0)\underline{x}(t_0) + \int_{\tau = t_0}^{t} \underline{\phi}(t - \tau)\underline{B}\underline{u}(\tau) d\tau, \quad \begin{array}{c} Allgemeine \ L\"{o}sung \ der \\ Zustandsgleichung \end{array}$$
 (1.12)

Berechnung von $\phi(t-\tau)$:

- 1) **über Exponentialreihenansatz:** in einfachen Fällen geschlossene Darstellung möglich, s. Übungen.
- 2) durch numerische Näherung: Berechnung von \underline{x} und \underline{y} : s. BB RLM 1-10
- 3) durch Vergleich mit der Frequenzbereichslösung (vgl. 1.2.2)

Vergleich mit (1.12) für $t_0 = 0$:

$$\underline{x}(t) = \underline{\phi}(t)\underline{x}(0) + \int_{0}^{t} \underline{\phi}(t-\tau)\underline{B}\underline{u}(\tau) d\tau$$

$$\Rightarrow \underline{\phi}(t) \circ - \bullet (s\underline{I} - \underline{A})^{-1}$$

1.3 Modellierung zeitdiskreter Systeme im Zustandsraum

Prinzip: Zeitkontinuierliche Dgln. gehen in zeitdiskrete Differentialgleichungen über. Viele Ergebnisse aus 1.2 analog gültig, hier kürzer behandelt.

Zunächst: Übergang zu diskreten Zeitpunkten kT $(k=0,1,\dots)$ mit Abtastzeit $T: \underline{x}(t) \rightarrow \underline{x}(kT)$, entsprechend $\underline{u}(t), y(t)$

Herleitung aus den zeitkontinuierlichen Gleichungen:

$$\begin{split} \underline{\dot{x}}(t) &= \underline{A}\underline{x}(t) + \underline{B}\underline{u}(t) \\ \underline{y}(t) &= \underline{C}\underline{x}(t) \end{split} \text{ System ohne Durchgriff}$$

Intervall $kT \le t \le (k+1)T$:

$$\underline{x}(t) = \int_{kT}^{t} \underline{\phi}(t-\tau) \underline{B} \underline{u}(\tau) d\tau + \underline{\phi}(t-kT) \underline{x}(kT)$$

$$\int_{kT}^{t} \underline{\phi}(t-\tau) d\tau \cdot \underline{B} \underline{u}(kT)$$

 $Mit t - \tau = v \text{ und } d\tau = -dv$

$$-\int_{t-kT}^{0} \underline{\phi}(v) \, \mathrm{d} \, v \cdot \underline{B} \, \underline{u}(kT) = \underbrace{\int_{0}^{t-kT} \underline{\phi}(v) \, \mathrm{d} \, v \cdot \underline{B} \cdot \underline{u}(kT)}_{=:\underline{H}(t-kT)}$$

 $\underline{H}(t-kT)$ abhängig von den Eigenschaften von \underline{A}

• \underline{A} regulär:

$$\underline{H}(t - kT) = \int_{0}^{t - kT} \underbrace{\phi(v)}_{=e \underline{A}^{v}} dv \cdot \underline{B}$$

$$= \underline{A}^{-1} e^{\underline{A}v} \Big|_{0}^{t - kT} \cdot \underline{B}$$

Also:

$$\underline{H}(t - kT) = \underline{A}^{-1} \left[\underline{\phi}(t - kT) - \underline{I} \right] \cdot \underline{B}$$

• \underline{A} singulär:

$$\underline{H}(t - kT) = \int_{0}^{t - kT} \underline{\underline{\phi}(v)} \, dv \cdot \underline{B}$$

$$= \sum_{i=0}^{\infty} \underline{\underline{A}^{i}} \frac{v^{i+1}}{(i+1)!} \Big|_{0}^{t - kT} \cdot \underline{B}$$

Mit $\nu := i + 1$ ergibt sich also:

$$\underline{H}(t - kT) = \sum_{\nu=1}^{\infty} \underline{A}^{\nu-1} \frac{(t - kT)^{\nu}}{\nu!} \cdot \underline{B}$$

Damit:

$$\underline{x}(t) = \underline{H}(t - kT)\underline{u}(kT) + \underline{\phi}(t - kT)\underline{x}(kT)$$

$$\downarrow \quad t = (k+1)T$$

$$\underline{x}((k+1)T) = \phi(T)\underline{x}(kT) + \underline{H}(T)\underline{u}(kT)$$

Kurzschreibweise:

$$\underline{x}(k+1) = \phi \underline{x}(k) + \underline{H}\underline{u}(k)$$

Zusammen mit der Ausgangsgleichung (direkt übertragbar):

$$y(k) = \underline{C}\underline{x}(k)$$

insgesamt: s. BB RLM 1-11

Bildbereich folgt aus der z-Transformation

$$(f(k)) \circ - F_z(z) = \sum_{k=0}^{\infty} f(k) \cdot z^{-k}$$

Korrespondenzen und Rechenregeln: s. BB RLM 1-12 bis 1-15

Anwendung auf die Zustandsgleichung:

$$\underline{x}(k+1) = \underline{\phi}(T)\underline{x}(k) + \underline{H}(T)\underline{u}(k)$$

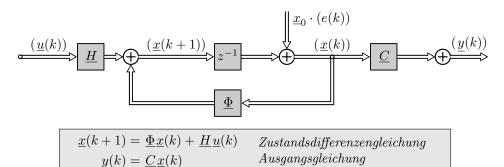
$$\downarrow \mathscr{Z}$$

$$z\underline{X}_{z}(z) - z\underline{x}_{0} = \underline{\phi}(T)\underline{X}_{z}(z) + \underline{H}(T)\underline{U}_{z}(z)$$
(1.13)

also

$$\begin{split} \underline{X}_z(z) &= \underline{x}_0 + z^{-1} \left[\underline{\phi}(T) \underline{X}_z(z) + \underline{H}(T) \underline{U}_z(z) \right] \\ & \quad \quad \downarrow \quad \underline{x}_0 \quad \bullet \longrightarrow \quad (\underline{x}_0, \underline{0}, \underline{0}, \dots) = \underline{x}_0 \cdot (1, \underline{0}, \underline{0}, \dots), \quad \underline{x}_0 = x_0 \left(e(k) \right) \end{split}$$

Struktur und Zustandsgleichungen s. BB RLM 1-11



außerdem aus (1.13):

$$\underline{X}_{z}(z) = z \left(z\underline{I} - \underline{\phi}(T)\right)^{-1} \underline{x}_{0} + \left(z\underline{I} - \underline{\phi}(T)\right)^{-1} \cdot \underline{H}(T)\underline{U}_{z}(z) \tag{1.14}$$

Systemverhalten: s. BB RLM 1-11

Lösung der Zustandsdifferenzengleichung

$$\begin{split} \underline{x}(k+1) &= \underline{\phi}(T)\underline{x}(k) + \underline{H}(T)\underline{u}(k) \\ &= \underline{\phi}(T) \cdot \left[\underline{\phi}(T)\underline{x}(k-1) + \underline{H}(T)\underline{u}(k-1)\right] + \underline{H}(T)\underline{u}(k) \\ &= \underline{\phi}^2(T)\underline{x}(k-1) + \underline{\phi}(T)\underline{H}(T)\underline{u}(k-1) + \underline{H}(T)\underline{u}(k) \\ &\vdots \end{split}$$

$$\underline{x}(k+1) = \underline{\phi}^{k}(T)\underline{x}(0) + \sum_{\nu=0}^{k-1} \underline{\phi}^{k-1-\nu}(T)\underline{H}(T)\underline{u}(\nu)$$

 $\Rightarrow \phi^k(T)$: Transitionsmatrix der Zustandsdifferenzengleichung

Vergleich von (1.14):

$$(\underline{\phi}^k(T)) \circ - z(z\underline{I} - \underline{\phi}(T))^{-1}$$

(vgl. Korrespondenzen!)

Kapitel 2

Analyse linearer zeitinvarianter Mehrgrößensysteme

Ziel: Untersuchung wichtiger Systemeigenschaften

- Stabilität
- Steuer-/Beobachtbarkeit
- Pol-/Nullstellen

hierzu häufig Systemtransformationen sinnvoll.

2.1 Transformation von Zustandsgleichungen

bekannt: Normalformen der Zustandsgleichungen

- Regelungsnormalform, Beobachtungsnormalform
- Jordansche NF (vgl. 1.2.4)

Wie aus beliebiger Zustandsdarstellung zu erhalten?

$$\frac{\dot{x} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}}{y = \underline{C}\underline{x} + \underline{D}\underline{u}}$$
(2.1)

Prinzip: Zustandstransformation

$$\underline{x} = \underline{T} \cdot \underline{x}^*, \quad \text{mit} \begin{array}{c} \underline{T} : \text{ nicht singuläre Transformationsmatrix} \\ \underline{x}^* : \text{ neuer Zustandsvektor} \end{array} \tag{2.2}$$

damit (2.1):
$$\underline{T}\underline{\dot{x}}^* = \underline{A}\underline{T}\underline{x}^* + \underline{B}\underline{u}$$

$$\downarrow \underline{T}^{-1}$$

$$\underline{\dot{x}}^* = \underline{T}^{-1}\underline{A}\underline{T}\underline{x}^* + \underline{T}^{-1}\underline{B}\underline{u}$$

$$\underline{y} = \underline{C}\underline{T}\underline{x}^* + \underline{D}\underline{u}$$
(2.3)

Je nach gewünschter Form der Zustandsgleichungen (2.3) ist die Transformationsmatrix \underline{T} zu wählen.

• Jordansche Normalform (Eigenwerte einfach)

$$\underline{A}^* = \underline{T}^{-1}\underline{A}\underline{T} = \underbrace{\begin{bmatrix} \lambda_1 & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & & \lambda_n \end{bmatrix}}_{=:\Lambda}$$

$$\begin{array}{ccc} \text{bzw.} & \underline{A}\underline{T} = \underline{T}\underline{\Lambda} \\ & & & & & & & & & \\ & & & & & & & \\ & & & & & & & \\ & & & & & & & \\ & & & & & & \\ & & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & \\ & & & & \\ & & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & \\ & & & \\ & &$$

Gleichung aus Matrizentheorie bekannt.

Erinnerung: Eigenwerte, Eigenvektoren s. BB RLM 2-1 also: $\underline{t}_i = \underline{v}_i$ (Rechts-)Eigenvektoren von \underline{A}

$$\Rightarrow \underline{T} = \underline{V} \tag{2.4}$$

Wahl von (2.4) führt zu der Jordanschen Normalform (s. früher)

$$\underline{\dot{x}}^* = \underline{\Lambda}\underline{x}^* + \underline{\underline{V}^{-1}}\underline{\underline{B}}\underline{u}$$

$$\underline{\underline{y}} = \underline{\underline{C}}\underline{\underline{V}}\underline{x}^* + \underline{\underline{D}}\underline{u}$$

mit transparenter, entkoppelter Struktur (vgl. 1.2.4), s. BB RLM 2-2

Anmerkungen zur Transformation auf Jordansche Normalform

- 1) Voraussetzungen für die Transformation: \underline{A} diagonalähnlich ($\Rightarrow \underline{v}_i$ linear unabhängig, d.h. \underline{V}^{-1} existiert) z.B. erfüllt, wenn
 - Eigenwerte $\lambda_1, \ldots, \lambda_n$ einfach
 - A symmetrisch

ansonsten: nur Blockdiagonalstruktur erreichbar.

2)
$$\underline{V}^{-1} = \underline{w} = \begin{bmatrix} \underline{w}_1^T \\ \vdots \\ w_n^T \end{bmatrix}$$
 (Matrix der Linkseigenvektoren, s. BB RLM 2-1)

3) Bezeichnung der Transformation auch als Modaltransformation

$$\begin{split} & \underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x}(t) \quad \text{(homogene Zustandsgleichung, } \underline{u} \equiv \underline{0}) \\ \Rightarrow \underline{x}(t) = \underline{\phi}(t-t_0)\underline{x}_0 \\ \text{Diagonal-Trafo} & \psi\underline{\phi}(t) = e^{\underline{A}t} = \underline{V}e^{\underline{\Delta}t}\underline{V}^{-1} \\ & = \underline{V}e^{\underline{\Delta}(t-t_0)}\underline{V}^{-1}\underline{x}_0 \\ & = \sum_{i=1}^n e^{\lambda_i(t-t_0)}\underline{v}_i\underline{w}_i^T\underline{x}_0 = \sum_{i=1}^n \left[\underline{w}_i^T \quad \underline{x}_0\right] \cdot \underbrace{e^{\lambda_i(t-t_0)}}_{\text{Eigenmodus}}\underline{v}_i \end{split}$$

also: Zustandsvektor = Linearkombination der Eigenmodi, falls System in Diagonalform vorliegt.

 $\Rightarrow Diagonal transformation = Transformation \ auf \ Modal form$

• Regelungs-/Beobachtungsnormalform

Transformationsvorschriften: s. BB RLM 2-3, 2-4

2.2 Stabilität linearer Mehrgrößensysteme

Zwei Arten von Stabilität

- Übertragungsstabilität (Bounded Input Bounded Output-Stabilität)
- Lyapunov-Stabilität (Stabilität bezüglich Anfangsauslenkungen)

bekannt (z.B. aus SRT)

Stabilitätsdefinition und -kriterien im SISO-Fall (zeitkontinuierlich, zeitdiskret)

Erinnerung: s. BB RLM 2-5 bis 2-11

2.2.1 Übertragungsstabilität bei MIMO-Systemen in I/O-Darstellung

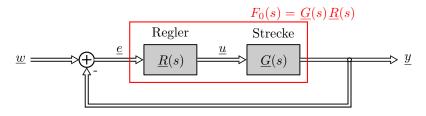
Wie in 1.1 exemplarische Betrachtung des zeitkontinuierlichen Falles. MIMO-Übertragungsgleichung (Bildbereich):

$$\underline{Y}(s) = \underline{G}(s)\underline{U}(s)$$
also $Y_i(s) = G_{i1}(s)U_1(s) + \dots + G_{ip}(s)U_p(s)$

System stabil, wenn sämtliche einzelne Übertragungsfunktionen $G_{ij}(s)$ stabil sind ($\stackrel{\triangle}{=}$ alle Pole links der j-Achse)

aber: Verhältnisse komplizierter zu prüfen bei verkoppelter Struktur.

Beispiel: Standard-MIMO-Regelkreis



Wegen $\underline{A}^{-1} = \frac{\underline{A}_{adj}^T}{\det \underline{A}}$ gilt also:

Standard-MIMO-Regelkreis stabil, wenn die zugehörige charakteristische Gleichung

$$\det(\underline{I} + \underline{F}_o(s)) = 0 \tag{2.5}$$

nur Nullstellen ($\stackrel{\wedge}{=}$ Pole des MIMO-Regelkreises) links der j-Achse besitzt.

Dies gilt aber nur dann, wenn

- a) alle einzelnen Übertragungsfunktionen $F_{oij}(s)$ stabil oder
- b) die instabilen Übertragungsfunktionen auch zu (2.5) beitragen. Gegenbeispiel: $\underline{F}_o(s) = \begin{bmatrix} F_{o11} & F_{o12} \\ 0 & F_{o22} \end{bmatrix}$ mit F_{o12} instabil. (2.5) \Rightarrow $(1 + F_{o11})(1 + F_{o22}) = 0$ instabil. F_{o12} nicht erfasst!

2.2.2Lyapunov-Stabilität von MIMO-Systemen in Zustandsraumdarstellung

• zeitkontinuierliche Systeme:

Stabilitätsdefinition und -bedingungen: s. BB RLM 2-12

Plausibilität der Stabilitätsbedingungen:

Beispiel: diagonalähnliche Systemmatrix \underline{A}

 \Rightarrow Lösung Zustandsvektor (s. 2.1)

$$\underline{x}(t) = \sum_{i=1}^{n} \begin{bmatrix} \underline{w}_{i}^{T} & \underline{x}_{0} \end{bmatrix} \cdot e^{\lambda_{i}(t-t_{0})} \underline{v}_{i}$$

Stabilität:

$$\underline{x}_i(t) \to \underline{0} \ \forall i$$

$$\Rightarrow e^{\lambda_i(t-t_0)} \to 0$$

 \Rightarrow alle Eigenwerte λ_i müssen negativen Realteil besitzen.

also: Stabilitätsüberprüfung mit den gleichen Kriterien wie bei der Übertragungsstabilität möglich.

• zeitdiskrete Systeme:

Stabilitätsdefinition und -bedingungen: s. BB RLM 2-13

Plausibilität der Stabilitätsbedingungen:

aus alternativer Lösung der homogenen Zustandsdifferenzialgleichung:

$$\underline{x}(k+1) = \underline{\phi}\underline{x}(k) \tag{2.6}$$

(s. früher: $\underline{x}(k) = \underline{\phi}^k \underline{x}(0)$) Exponentialansatz:

$$\underline{x}(k) = e^{\alpha kT} \underline{v} = z^k \cdot \underline{v}$$

in (2.6):
$$z^{k+1}\underline{v} = \underline{\phi}z^{k}\underline{v}$$
$$z^{k}(z\underline{v} - \underline{\phi}\underline{v}) = \underline{0}$$
$$z^{k}(z\underline{I} - \underline{\phi})\underline{v} = \underline{0}$$
$$\overset{z\neq 0}{\Rightarrow} (z\underline{I} - \phi)\underline{v} = \underline{0}$$

Da $\underline{v} \neq \underline{0}$, gilt:

$$\det(z\underline{I} - \underline{\phi}) = 0$$
: charakteristische Gleichung (2.7)

Lösungen von (2.7): $\lambda_1, \ldots, \lambda_n$: Eigenwerte von ϕ

 $\Rightarrow \underline{v}_1, \dots, \underline{v}_n$ (Rechts-) Eigenvektoren von ϕ

Spezialfall: $\lambda_1, \ldots, \lambda_n$ einfache Eigenwerte

- $\Rightarrow \underline{v}_1, \dots, \underline{v}_n$ linear unabhängig
- \Rightarrow allgemeine Lösung für $\underline{x}(k)$:

$$\underline{x}(k) = \sum_{i=1}^{n} c_i \lambda_i^k \underline{v}_i$$
 (2.8)

$$(2.8): |x_0(k)| = \left| \sum_{i=1}^n c_i \lambda_i^k v_{i0} \right| \le \underbrace{\sum_{i=1}^n |c_i| |\lambda_i^k| |v_{1\nu}|}_{, \nu = 1, \dots, n}$$

 $\to 0$ für $k\to \infty$ für bel. $c_i(\stackrel{\wedge}{=} \text{bel. } \underline{x}_0)$, wenn gilt: $|\lambda_1|,...,|\lambda_n|<1$

Fazit: auch hier bekannte Stabilitätskriterien einsetzbar.

2.3 Trajektorienanalyse im Zustandsraum

Prinzip: Systemanalyse durch Bestimmung des zeitlichen Verlaufs der Systemtrajektorien im Zustandsraum.

 \Rightarrow tieferes Verständnis möglich

- geometrische Anschauung des Zustandsraumes
- Einfluss der Eigenmodi und der Eigenbewegung (← Eigenwerte)
- anschauliche Stabilitätsanalyse (auch weiterführend bei nichtlinearen Systemen, hier nicht im Fokus)

2.3.1 Ruhelagen und Linearisierung im Zustandsraum

Ausgangspunkt: allgemeine Systemdarstellung im Zustandsraum (s. BB RLM 1-1)

$$\underline{\dot{x}} = f(\underline{x}, \underline{u}) \tag{2.9}$$

$$y = g(\underline{x}, \underline{u}) \tag{2.10}$$

Ruhelage (stationärer Zustand): Fester Wert \underline{x}_R des Systems 2.9, 2.10, bei dem es bei einem kostanten Eingangsvektor $\underline{u}(t) = \underline{u}_R$ als Anregung für wachsende Zeit zur Ruhe kommt.

$$\underline{x}_R = \{\underline{x} \in \mathbb{R}^n \mid \underline{x}(t) \to \underline{x}_R \text{ für } t \to \infty\}$$

Offenbar gilt in der Ruhelage:

$$\underline{\dot{x}}|_{\underline{x}_B,\underline{u}_B} = \underline{0} \tag{2.11}$$

Häufig: Ruhelagen sind sogenannte Arbeits- oder Betriebspunkte von Systemen. (hier aus Ableitung der bekannten linearen Systembeschreibung motiviert.)

Linearisierung im Zustandsraum (vgl auch z.B. SRT)

Gegeben: 2.9, 2.10 mit f, g stetig differenzierbar.

Gesucht: Lineares Verhalten in der Umgebung des Arbeitspunktes (AP).

⇒ Übergang zu den Abweichungen vom Arbeitspunkt:

$$\Delta \underline{x} = \underline{x} - \underline{x}_R$$

$$\Delta \underline{u} = \underline{u} - \underline{u}_R$$

$$\Delta y = y - y_B$$

Herleitung: im AP gilt:

$$\underline{\dot{x}}|_{\mathrm{AP}} = \underline{\dot{x}}_R = \underline{f}(\underline{x}_R, \underline{u}_R) = 0$$

$$y_R = g(\underline{x}_R, \underline{u}_R)$$

2.9, 2.10 mit Abweichungen:

$$(\underline{x}_R + \Delta \underline{x})^{\bullet} = \underline{f}(\underline{x}_R + \Delta \underline{x}, \underline{u}_R + \Delta \underline{u})$$
$$(\underline{y}_R + \Delta \underline{y}) = \underline{g}(\underline{x}_R + \Delta \underline{x}, \underline{u}_R + \Delta \underline{u})$$

 \Downarrow jeweils Taylorreihenentwicklungen von fund gum den AP $(\underline{x}_R,\underline{u}_R)$

$$\underbrace{(\underline{x}_R + \Delta \underline{x})^{\bullet}}_{\Delta \underline{\dot{x}}} = \underbrace{\underline{f}(\underline{x}_R, \underline{u}_R)}_{=\underline{0}} + \underbrace{\frac{\partial \underline{f}}{\partial \underline{x}}\Big|_{AP}}_{\underline{A}} \cdot \Delta \underline{x} + \underbrace{\frac{\partial \underline{f}}{\partial \underline{u}}\Big|_{AP}}_{\underline{B}} \cdot \Delta \underline{u} + \underbrace{\underline{R}_1(\Delta \underline{x}^r, \Delta \underline{u}^r)}_{\approx 0 \text{ im AP}} \qquad (r = 2, 3, ...)$$

$$(\underline{y}_R + \Delta \underline{y}) = \underbrace{\underline{g}(\underline{x}_R, \underline{u}_R)}_{\underline{y}_R} + \underbrace{\frac{\partial \underline{g}}{\partial \underline{x}}\Big|_{\text{AP}}}_{C} \cdot \Delta \underline{x} + \underbrace{\frac{\partial \underline{g}}{\partial \underline{u}}\Big|_{\text{AP}}}_{D} \cdot \Delta \underline{u} + \underbrace{\underline{R}_2(\Delta \underline{x}^r, \Delta \underline{u}^r)}_{\approx 0 \text{ im AP}} \qquad (r = 2, 3, \ldots)$$

Also gilt in der Umgebung des Arbeitspunktes dann:

$$\begin{split} \Delta \, \underline{\dot{x}} &= \, \underline{A} \cdot \Delta \, \underline{x} + \, \underline{B} \cdot \Delta \, \underline{u} \\ \Delta \, y &= \, \underline{C} \cdot \Delta \, \underline{x} + \, \underline{D} \cdot \Delta \, \underline{u} \end{split}$$

mit $\underline{A}, \underline{B}, \underline{C}, \underline{D}$ sogenannte Jakobimatrizen, z.B.:

$$\underline{\underline{A}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \cdots & \frac{\partial f_1}{\partial x_n} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{\partial f_n}{\partial x_1} & \cdots & \frac{\partial f_n}{\partial x_n} \end{bmatrix}$$

Ruhelagenbestimmung bei linearen Systemen Gegeben:

 $(2.12) \Rightarrow \underline{A}\underline{x}_R = -\underline{B}\underline{u}_r$: Lineares Gleichungssystem \Rightarrow Lösung abhängig von \underline{A} :

- \underline{A} regulär (det $\underline{A} \neq 0$) 1. $\underline{x}_R = -\underline{A}^{-1}\underline{B}\underline{u}_R$: eindeutige Lösung
- \underline{A} singulär (det $\underline{A} = 0$)
 - 2. unterbestimmtes Gleichungssystem: Lösungsmenge \underline{x}_{R} , d.h. unendlich viele Lösungen
 - 3. überbestimmtes Gleichungssystem: keine Lösung (ausgeschlossen bei $\underline{u}_R = 0$)

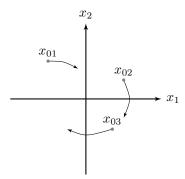
2.3.2 Trajektorienbestimmung im Zustandsraum

Jetzt: Analyse des zeitlichen Verlaufs der Zustandsgrößen im Zustandsraum. s. BB RLM 2-14 Wahl der zweiten Zustandsgröße x_2 als Ableitung der ersten Zustandsgröße x_1 .

 \Rightarrow Zustandsraum = Phasenebene

(z.B. $x_1=x$ (Position) , $x_2=\dot{x}=v$ (Geschwindigkeit))

Durch diese Wahl wird die Trajektoriendurchlaufsrichtung festgelegt:



$$x_2 = \dot{x}_1 > 0$$
: x_1 wächst.
 $x_2 = \dot{x}_1 < 0$: x_1 fällt.

Trajektorienberechnung:

- 1. Reduktion der zwei Zustandsdifferentialgleichungen auf jeweils DGL 1. Ordnung für $x_2 = x_2(x_1)$ oder $x_1 = x_2(x_2)$.
- 2. Trennung der Veränderlichen und jeweils Integration.
- 3. Identifikation der Kegelschnittgleichung zur Bestimmung der Trajektorienform.

Beispiel: DGL 2. Ordnung:

DGL:
$$\ddot{x} = u$$

 $\psi u = c \text{ (konstant)}$
 $\ddot{x} = c$

Zustandsgrößen:
$$x_1 = x$$

$$x_2 = \dot{x}_1 = \dot{x}$$

Zustandsgleichungen:
$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$\dot{x}_2 = c$$

Trajektorien:

1. Reduktion auf eine DGL:

$$\frac{\dot{x}_2}{\dot{x}_1} = \frac{dx_2/dt}{dx_1/dt} = \frac{dx_2}{dx_1} = \frac{c}{x_2}$$

2. Trennung der Veränderlichen:

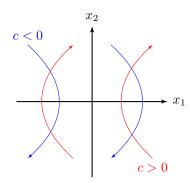
$$x_2 \cdot dx_2 = c \cdot dx_1$$

$$\downarrow \text{ Integration}$$

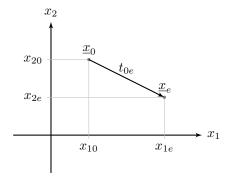
$$\int x_2 \ dx_2 = \int c \ dx_1$$

$$\frac{x_2^2}{2} = cx_1 + \text{const}$$

3. Kegelschnittgleichung identifizieren: $x_2^2=2cx_1+k$ (Parabel in der Phasenebene) Schnittpunkte: $(x_{1b},0)$: $0=2cx_{1b}+k\Leftrightarrow k=-2cx_{1b}$ Also: $x_2^2=2c(x_1-x_{1b})$



Zeitabhängigkeit der Trajektorien:

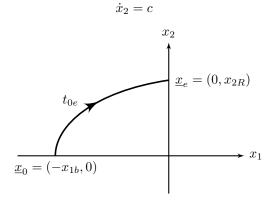


a)
$$\dot{x}_1 = x_2 \stackrel{!}{=} x_2(x_1)$$
b)
$$\dot{x} = f(x_1, x_2, u)$$
a)
$$\frac{\partial x_1}{\partial t} = x_2(x_1)$$

$$\Rightarrow \int_{t_0}^{t_e} \partial t = \int_{x_{10}}^{x_{1e}} \frac{1}{x_2(x_1)} \partial x_1 = t_{oe}$$
b)
$$\frac{\partial x_2}{\partial t} = f(x_1, x_2, u)$$

$$\Rightarrow \int_{t_0}^{t_e} \partial t = \int_{x_{20}}^{x_{2e}} \frac{1}{f(x_1, x_2, u)} \partial x_2 = t_{oe}$$

Beispiel: DGL 2. Ordnung (siehe oben)



 $\dot{x}_1 = x_2$

Trajektorien:
$$x_2^2 = 2c(x_1 - x_{1b})$$

 $\underline{x}_0 \to \underline{x}_e$: $x_2 = \sqrt{2c(x_1 - x_{1b})}$
 $x_{2e} = \sqrt{2cx_{1b}}$

$$t_{0e} = \int_{t_0}^{t_e} dt = \int_{x_{20}}^{x_{2e}} \frac{1}{c} \partial x_2 = \frac{x_2}{c} \Big|_{x_{20}(=0)}^{x_2 e} = \sqrt{\frac{2x_{1b}}{c}}$$

2.3.3 Trajektorienverlauf und Stabilitätsanalyse

Jetzt: Stabilitätsbeurteilung anhand der Trajektorienverläufe.

Dabei: Betrachtung der Lyapunov-Stabilität von Ruhelagen s. BB RLM 2-15

Vergleich mit bisheriger Stabilitätsdefinigtion s. BB RLM 2-12, 2-13

Definition:

System stabil \Leftrightarrow einzige Ruhelage $\underline{x}_R = \underline{0}$ des homogenen Systems global asymptotisch stabil.

Vorteil der Ruhelagenstabilitätsdefinition:

- auf nichtlineare Systeme zugeschnitten. (Im Gegensatz zum linearen Fall auch mehrere, endlich viele Ruhelagen mit unterschiedlichem Stabilitätsverhalten möglich.)
- auch Grenzfälle im linearen zu analysieren. Beispiel: ungedämpfter Schwinger s. BB RLM 2-14

$$\underline{A} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{c}{m} & 0 \end{bmatrix}$$

EWe:
$$\det(\lambda \underline{I} - \underline{A}) = \begin{vmatrix} \lambda & -1 \\ \frac{c}{m} & \lambda \end{vmatrix} = \lambda^2 + \frac{c}{m} = 0$$

$$\Rightarrow \lambda_{1,2} = \pm j \sqrt{\frac{c}{m}} \quad \text{(EWe auf j-Achse)}$$
Also: System nach linearer Definition instabil, aber Ruhelage \underline{x}_R Lyapunov-Stabil!

Typische Trajektorienverläufe linearer Systeme 2. Ordnung in der Phasenebene: s. BB RLM 2-16 bis 2-23

2.4 Steuer- und Beobachtbarkeit von MIMO-Systemen im Zustandsraum

2.4.1 Steuerbarkeit

Hierbei Fragestellung: Ist der Systemzustand $\underline{x}(t)$ durch die Eingangsgrößen $\underline{u}(t)$ hinreichend gut (beliebig) beeinflussbar? (wichtig für späteren Reglerentwurf)

• Zeitkontinuierliche Systeme

a) Definition: s. BB RLM 2-24 Anmerkungen:

- 1. Neben Steuerbarkeit auch definierbar: Erreichbarkeit: beliebiges \underline{x}_e lässt sich mit geeignetem \underline{u} von $\underline{x}_0=0$ erreichen. Bei LTI-Systemen beide Probleme äquivalent, daher nur Steuerbarkeit betrachtet.
- 2. Vollständige Steuerbarkeit betrachtet, da alle Zustandsgrößen einbezogen, auch möglich:
 - Teil-Steuerbarkeit (nur bestimmte x_i beeinflussbar -> steuerbarer Unterraum -> später)
 - Ausgangssteuerbarkeit (Nur Ausgangsgrößen beeinflussbar)

b) Überprüfung der Steuerbarkeit

1. Grafische Kriterien

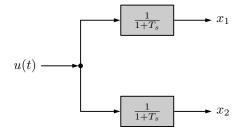
ablesbar am Strukturbild: Nicht steuerbare Zustandsgrößen liegen vor bei

 $-\ vom\ Eingang\ abgetrennten\ Zustandsgr\"{o}\beta en$

Beispiel: SISO-System in Modalform, s. BB RLM 2-2 System nicht vollständig steuerbar, wenn mindestens ein $b_i^* = 0$

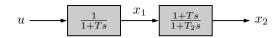
 $\Rightarrow x_i^*$ nicht mittels u beeinflussbar ($b_i^* = 0$: λ_i nicht steuerbarer Eigenwert, \rightarrow später)

- parallelen Systemen gleicher Dynamik



 x_1 und x_2 nicht unabhängig voneinander steuerbar.

- Pol-/Nullstellenkompensation **Beispiel:**



Kompensation \rightarrow später

2. Algebraische Kriterien:

Kriterien von

- Kalman
- Hautus
- Gilbert
- \rightarrow s. BB RLM 2-24

Herleitung: (beispielhaft *Kalman- Kriterium*) Lösung der Zustandsdifferentialgleichung $\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}$ aus 1.2.5

$$\underline{\underline{x}}(t) = \underline{\phi}(t - t_0)\underline{\underline{x}}(t_0) + \int_{t_0}^t \underline{\phi}(t - \tau)\underline{\underline{B}}\underline{\underline{u}}(\tau) \,d\tau$$

$$\downarrow t = t_e : \underline{\underline{x}}(t_e) = \underline{0}$$

$$\underline{-\underline{\phi}(t_e - t_0)\underline{\underline{x}}(t_0)} = \int_{t_0}^{t_e} \underline{\phi}(t_e - \tau)\underline{\underline{B}}\underline{\underline{u}}(\tau) \,d\tau$$

$$= \underline{\phi}(t_e) \cdot \int_{t_0}^t \underline{\phi}(-\tau)\underline{\underline{B}}\underline{\underline{u}}(\tau) \,d\tau$$

$$= e^{-\underline{A}\tau} = \underline{\underline{I}} - \underline{A}\tau + \frac{\underline{A}^2}{2}\tau^2 - \dots$$

$$= \underline{\phi}(t_e) \left[\underline{\underline{B}}\int_{t_0}^{t_e} \underline{\underline{u}}(\tau) \,d\tau + \underline{\underline{A}}\underline{\underline{B}} \cdot \left(-\int_{t_0}^{t_e} \tau \cdot \underline{\underline{u}}(\tau) \,d\tau\right) + \underline{\underline{A}}^2\underline{\underline{B}}\int_{t_0}^{t_e} \frac{\tau^2}{2}\underline{\underline{u}}(\tau) \dots\right]$$

$$= \underline{\phi}(t_e) \left[\underline{\underline{B}}\underline{\underline{C}}_0 + \underline{\underline{A}}\underline{\underline{B}}\underline{\underline{C}}_1 + \underline{\underline{A}}^2\underline{\underline{B}}\underline{\underline{C}}_2 + \dots\right]$$

Da \underline{x}_0^* beliebiger n-dimensionaler Vektor ist, muss die Linearkombination der $\underline{A}^{\nu}\underline{B}$ den n-dimensionalen Raum aufspannen

$$\Rightarrow \operatorname{rg}\left[\underline{B}, \underline{A}\underline{B}, \dots\right] = n \tag{2.13}$$

 $\hbox{auserdem gilt: } \textit{Theorem von Cayley-Hamilton:}$

Eine Matrix \underline{S} genügt ihrer charakteristischen Gleichung

$$\det (\lambda \underline{I} - \underline{S}) = \lambda^n + p_{n-1}\lambda^{n-1} + \dots + p_1\lambda + p_0 = 0$$

d.h. es gilt:

$$\underline{S}^n + p_{n-1}\underline{S}^{n-1} + \dots + p_1\underline{S} + p_0\underline{I} = \underline{0}$$

also: $\underline{A}^n + p_{n-1}\underline{A}^{n-1} + \dots + p_1\underline{A} + p_0\underline{I} = \underline{0}$ $\Rightarrow \underline{A}^n \cdot \underline{B}$ ist eine Linearkombination der übrigen $\underline{A}^i\underline{B}$, $(i = 0, 1, \dots, n-1)$

$$\Rightarrow \operatorname{rg}\left[\underline{B}, \underline{A}\underline{B}, \dots\right] \stackrel{!}{=} \operatorname{rg}\left[\underbrace{\underline{B}, \underline{A}\underline{B}, \dots, \underline{A}^{n-1}\underline{B}}_{=\underbrace{Q_s}_{(n,np)}}\right]$$

also Kalman-Kriterium:

System vollständig steuerbar
$$\Leftrightarrow$$
 rg $\underline{Q}_s = n$ (2.14)

Anmerkungen:

- SISO-Fall: $\underline{B}_{(n,p)}=\underline{b}_{(n,1)}$, d.h. \underline{Q}_s hat n linear unabhängige Spalten
- MIMO-Fall: u.U. nicht alle Produkte $\underline{A}^{i}\underline{B}$ zur Erfüllung von (2.14) erforderlich. \Rightarrow Definition:

Steuerbarkeitsindex m_S

kleinste natürliche Zahl m_S, mit der gilt

$$\operatorname{rg}\left[\underline{B}, \underline{A}\underline{B}, \dots, \underline{A}^{m_S-1}\underline{B}\right] = n$$

(anschauliche Bedeutung: s. zeitdiskreter Fall!)

• Zeitdiskrete Systeme:

ganz analoge Definition und Kriterien wie bei zeitkontinuierlichen Systemen, s. BB RLM 2-25 Steuerbarkeitsindex motivierbar aus diskreter Zustandstrajektorie: vgl. 1.3:

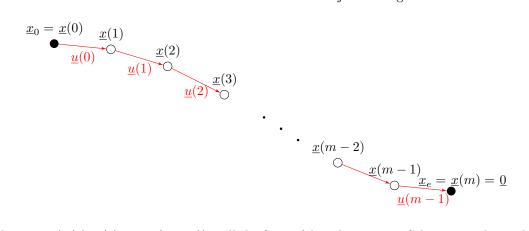


Abbildung 2.1: $(\underline{u}(0), \underline{u}(1), \dots, \underline{u}(m-1))$ endliche Steuerfolge, die \underline{x}_0 in m Schritten nach \underline{x}_e überführt

$$\underline{x}(m) = \underline{0} = \underline{\phi}^m \underline{x}(0) + \sum_{\nu=0}^{m-1} \underline{\phi}^{m-1-\nu} \underline{H} \underline{u}(\nu)$$

vektoriell:

$$\underbrace{\left[\underline{H},\underline{\phi}\underline{H},\ldots,\underline{\phi}^{m-1}\underline{H}\right]}_{=:\; \underline{Q}_{m} \atop (n,mp)} \cdot \begin{bmatrix}\underline{u}(m-1) \\ \vdots \\ \underline{u}(0)\end{bmatrix} = \underbrace{-\underline{\phi}^{m}\underline{x}(0)}_{\underline{x}_{0}^{*}}$$

Da \underline{x}_{o}^{*} beliebig: Steuerfolge existiert, wenn gilt:

$$\operatorname{rg} Q_m = n \tag{2.15}$$

Anzahl der Steuerschritte:

- Bedingung (2.15): $m \cdot p \ge n$, d.h. $m \ge \frac{n}{p}$
- wegen des Theorems von Cayley-Hamilton: höchstmöglicher Rang von \underline{Q}_m bei $\underline{Q}_m = \underline{Q}_s$ mit $\underline{Q}_s = \left[\underline{H}, \underline{\phi}\underline{H}, \dots, \underline{\phi}^{n-1}\underline{H}\right]$, d.h. $m \leq n$

$$\frac{n}{p} \le m \le n \tag{2.16}$$

Steuerbarkeitsindex m_S :

kleinste natürliche Zahl gemäß (2.16), die (2.15) erfüllt, d.h. es ist die minimale Anzahl von Steuerschritten, um von \underline{x}_0 nach $\underline{x}_e=0$ zu gelangen. (dabei:

- a) $m_S = \frac{n}{p}$: eindeutige Lösung
- b) $m_S > \frac{n}{p}$: unendlich viele Lösungen, s. späterer Reglerentwurf)

2.4.2 Beobachtbarkeit

zu 2.4.1 duale Fragestellung:

Ist der (ggf. beliebige) Anfangszustand \underline{x}_0 bei bekanntem Eingang $\underline{u}(t)$ mittels der Ausgangsgrößen $\underline{y}(t)$ hinreichend gut ermittelbar? (wichtig für späteren Beobachterentwurf)

• Zeitkontinuierliche Systeme

a) **Definition:** s. BB RLM 2-26 oben **Anmerkungen:**

- 1. hierbei auch definierbar: Rekonstruierbarkeit: beliebiges aktuelles \underline{x}_e lässt sich bei bekanntem $\underline{u}(t)$ aus $\underline{y}(t)$ rekonstruieren. Bei LTI-Systemen sind beide Probleme äquivalent. \Rightarrow nur Beobachtbarkeit behandelt.
- 2. Vollständige Beobachtbarkeit im Fokus, auch Teil- Beobachtbarkeit (nur bestimmte \underline{x}_0 beobachtbar) möglich.

b) Überprüfung der Beobachtbarkeit

1. Grafische Kriterien:

aus Strukturbildanalyse, analog zur Steuerbarkeit: Nicht beobachtbare Zustandsgrößen liegen vor bei

- vom Ausgang abgetrennten Zustandsgrößen

Beispiel: SISO-System in Modalform, s. BB RLM 2-2 System nicht vollständig beobachtbar, wenn mindestens ein $c_i^* = 0$ $\Rightarrow x_i^*$ trägt nicht zu y bei $(c_i^* = 0 : \lambda_i \ nicht \ beobachtbarer \ Eigenwert)$

- parallelen Systemen mit gleicher Dynamik
- Pol-/Nullstellenkompensation

2. Algebraische Kriterien:

Kriterien von

- Kalman
- Hautus
- Gilbert
- \rightarrow s. BB RLM 2-16

Herleitung ähnlich wie bei Steuerbarkeit.

Anmerkungen:

- SISO-Fall: $\underline{C}_{(q,n)}=\underline{c}^T$, d.h. \underline{Q}_B muss n linear unabhängige Zeilen besitzen
- MIMO-Fall: u.U. nicht alle Produkte $\underline{C}\underline{A}^i,\ (i=0,1,\dots)$ zur Erfüllung des Höchstrangs n von \underline{Q}_B erforderlich.
 - \Rightarrow Definition:

Beobachtbarkeitsindex m_B

kleinste natürliche Zahl m_B, für die gilt:

$$\operatorname{rg}\begin{bmatrix} \frac{C}{\underline{C}\underline{A}} \\ \vdots \\ \underline{C}\underline{A}^{m_B-1} \end{bmatrix} = n$$

• Zeitdiskreter Fall

Definition und Kriterien analog zum zeitkontinuierlichen Fall: s. BB RLM 2-27 Auch hier m_B an diskreter Zustandstrajektorie (siehe Abbildung 2.2) anschaulich zu machen.

also:

$$\underline{y}(0) = \underline{C}\underline{x}(0) + \underline{D}\underline{u}(0)$$

$$\underline{y}(1) = \underline{C}\underline{x}(1) + \underline{D}\underline{u}(1) \stackrel{!}{=} \underline{C}\underline{\phi}\underline{x}(0) + \underline{C}\underline{H}\underline{u}(0) + \underline{D}\underline{u}(1)$$

$$\vdots$$

$$\underline{y}(m-1) = \underline{C}\underline{\phi}^{m-1}\underline{x}(0) + \sum_{\nu=0}^{m-2}\underline{C}\underline{\phi}^{m-2-\nu}\underline{H}\underline{u}(\nu) + \underline{D}\underline{u}(m-1)$$

$$\underbrace{\frac{u(m-2)}{x(m-1)}}_{x(m-1)} \\
\vdots \\
\underbrace{\frac{x(m-2)}{y(m-1)}}_{y(m-2)} \\
\underbrace{\frac{x(3)}{y(m-2)}}_{y(m-2)} \\
\underbrace{\frac{x(3)}{y(m-2)}}_{y(m-2)} \\
\underbrace{\frac{x(2)}{y(m-2)}}_{y(m-2)} \\
\underbrace{\frac{x(3)}{y(m-2)}}_{y(m-2)} \\
\underbrace{\frac{x(3)}{y(m-2)}}_{y(m-2$$

Abbildung 2.2: $(y(0), \ldots, y(m-1))$ ist endliche Messwertfolge von $\underline{x}(0)$ nach $\underline{x}(m-1)$

bzw.:

$$\underbrace{\begin{bmatrix} \underline{C} \\ \underline{C} \underline{\phi} \\ \vdots \\ \underline{C} \underline{\phi}^{m-1} \end{bmatrix}}_{=: \underline{Q}_{m}} \underline{x}(0) = \begin{bmatrix} \underline{y}(0) \\ \underline{y}(1) \\ \vdots \\ \underline{y}(m-1) \end{bmatrix} + \dots \text{(Rest von } \underline{u} \text{ abhängig)}$$

$$(2.17)$$

analog zur früheren Schreibweise:

Gleichungssystem (2.17) ist nach $\underline{x}(0)$ auflösbar, wenn gilt

$$\operatorname{rg} \underline{Q}_m = n \tag{2.18}$$

mit Forderung (2.18) und Beachtung des Theorems von Cayley- Hamilton ergibt sich wie bei 2.4.1:

$$\frac{n}{q} \le m \le n \tag{2.19}$$

Beobachtbarkeitsindex m_B :

kleinste natürliche Zahl gemäß (2.19), die (2.18) erfüllt $\stackrel{\wedge}{=}$ minimaler Anzahl von Messwerten, um $\underline{x}(0)$ zu ermitteln

(dabei:

- a) $m_B = \frac{n}{q}$: eindeutige Lösung
- b) $m_B > \frac{n}{q}$: unendlich viele Lösungen, siehe später Beobachterentwurf)

2.4.3 Kanonische Systemzerlegung nach Kalman

bislang: globale Eigenschaften der vollständigen Steuer- und Beobachtbarkeit behandelt. jetzt: genaue Analyse des Systems: Welche Anteile steuer-/beobachtbar, welche nicht?

Hierzu etwas tiefer in die mathematische Begriffswelt linearer Abbildungen eintauchen: s. BB RLM 2-28

Analyse durch geometrische Betrachtung möglich, exemplarisch an Steuerbarkeit ausgeführt. **Ziel:** Bestimmung der steuerbaren $(\underline{x}_{\bar{S}})$ und nicht steuerbaren $(\underline{x}_{\bar{S}})$ Zustandsgrößen und ihrer jeweiligen Unterräume $X_{\bar{S}}$ und $X_{\bar{S}}$, für die wegen $X_{\bar{S}} = X_{\bar{S}}^{\perp}$, d.h. $X_{\bar{S}} \oplus X_{\bar{S}} = \mathbb{R}^n$ gilt:

$$\underline{x} = \underline{x}_S + \underline{x}_{\bar{S}}$$

(vgl. s. BB RLM 2-28)

Beispiel: $\underline{n=2}$

Aus Lösung der Zustands-DGL (s. früher):

$$\underline{\underline{x}(t)} = \underline{\phi}(t - t_0)\underline{x}(t) + \int_{t_0}^t \underline{\phi}(t - \tau)\underline{B}\underline{u}(\tau) \,d\tau$$

$$\underline{\underline{x}(t) - \underline{\phi}(t - t_0)\underline{x}(t_0)} = \int_{t_0}^t \underline{\phi}(t - \tau)\underline{B}\underline{u}(\tau) \,d\tau$$
(2.20)

nun gilt (ohne Beweis):

 $\underline{x}^*(t) \in \mathbb{R}^n$ lässt sich genau dann durch

$$\underline{x}^*(t) = \int_{t_0}^t \underline{F}(\tau) \underline{u}(t) d\tau$$

darstellen, wenn gilt

$$x^*(t) \in \operatorname{Bild}(W)$$

Dabei ist die symmetrische Matrix \underline{W} die sogenannte Gramsche Matrix

$$\underline{\underline{W}}_{(n,n)} = \int_{t_0}^{t} \underline{F}(\tau) \underline{F}^{T}(\tau) d\tau$$

Vergleich mit 2.20: $\underline{x}^*(t) = \underline{x}_S(t), \quad \underline{F}(\tau) = \phi(t - \tau)\underline{B}$

steuerbarer Unterraum X_S

$$X_S = \text{Bild}(\underline{W}), \qquad (\underline{x}_S \in X_S)$$

außerdem folgt mit s. BB RLM 2-28

Nicht steuerbarer Unterraum $X_{\bar{S}}$:

$$X_{\bar{S}} = X_S^{\perp} = (\operatorname{Bild}(\underline{W}))^{\perp} \stackrel{!}{=} \operatorname{Kern} \underline{W}^T \stackrel{\underline{W} \text{ symm.}}{=} \operatorname{Kern} \underline{W}, \qquad (\underline{x}_{\bar{S}} \in X_{\bar{S}})$$

also: $X_{\bar{S}} = \text{Kern}(\underline{W}) = \text{Kern}(\underline{F}\underline{F}^T) \stackrel{!}{=} \text{Kern}(\underline{F}^T) \stackrel{\wedge}{=} \text{Raum aller } \underline{x}_{\bar{S}}, \text{ für die gilt: } \underline{F}^T \cdot \underline{x}_{\bar{S}} = \underline{0}, \text{ d.h.}$

$$\underline{B}^{T} \underline{\phi}^{T} (t - \tau) \underline{x}_{\bar{S}} = 0$$

$$\downarrow \underline{\phi}(t) = \underline{I} + \underline{A}t + \underline{A}^{2} \cdot \frac{t^{2}}{2!} + \dots$$

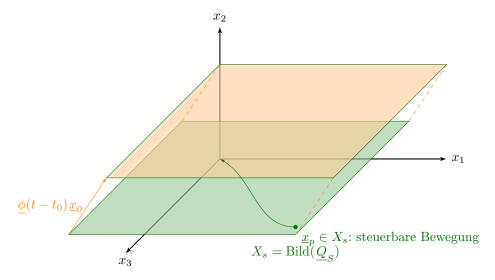
$$\underline{B}^{T} (\underline{A}^{T})^{i} \underline{x}_{\bar{S}} = \underline{0}, \qquad i = 0, 1, \dots, n - 1$$

Dimension der Unterräume: s. BB RLM 2-28

$$\dim(X_S) = \operatorname{rg}(\underline{Q}_S) = n_S$$
$$\dim(X_{\bar{S}}) = \operatorname{Defekt}(\underline{Q}_S) = n - n_S$$

(Vollständige Steuerbarkeit: rg $(\underline{Q}_S)=n$: Kalman-Kriterium

Beispiel: $\underline{n=3}, n_S=2 \Rightarrow X_S$: Ebene



durch analoge Überlegungen ergibt sich für die Beobachtbarkeit:

Beobachtbarer Unterraum X_B

$$X_B = \operatorname{Bild}\left(\underline{Q}_B^T\right)$$

$$(\dim(X_B) = \operatorname{rg}\left(\underline{Q}_B\right) = n_B)$$

Nicht beobachtbarer Unterraum $X_{\bar{B}}$

$$X_{\bar{B}} = \operatorname{Kern}\left(\underline{Q}_{B}\right)$$

$$(\dim(X_{\bar{B}}) = \operatorname{Defekt}(\underline{Q}_{B}) = n - n_{B})$$

nun kann man die eigentliche Zerlegung nach Kalman angehen.

Prinzip: Transformation der Zustandsgrößen \underline{x} durch

$$\underline{x} = \underline{T}_K \underline{x}_K \tag{2.21}$$

mit $\underline{T}_K=[\underline{T}_{K1},\underline{T}_{K2},\underline{T}_{K3},\underline{T}_{K4}]$ so, dass für den neuen Zustandsvektor

$$\underline{x}_K = \left[\underline{x}_{K1}^T, \underline{x}_{K2}^T, \underline{x}_{K3}^T, \underline{x}_{K4}^T\right]^T$$

gilt:

$$\begin{split} &\underline{x}_{K1} \in X_{S\bar{B}} = \operatorname{Bild}\left(\underline{T}_{K1}\right) \\ &\underline{x}_{K2} \in X_{SB} = \operatorname{Bild}\left(\underline{T}_{K2}\right) \\ &\underline{x}_{K3} \in X_{\bar{S}\bar{B}} = \operatorname{Bild}\left(\underline{T}_{K3}\right) \\ &\underline{x}_{K4} \in X_{\bar{S}B} = \operatorname{Bild}\left(\underline{T}_{K4}\right) \end{split}$$

sowie

$$X_{S\bar{B}} \oplus X_{SB} \oplus X_{\bar{S}\bar{B}} \oplus X_{\bar{S}B} = \mathbb{R}^n$$

zunächst: verändern Transformationen vom Typ (2.21) die Eigenschaften? Nein! **Beweis** (für Steuerbarkeit):

$$\begin{split} \underline{Q}_S &= \left[\underline{B}, \underline{A}\underline{B}, \dots, \underline{A}^{n-1}\underline{B}\right] \\ & \Downarrow_{\underline{x} = \underline{T}_K \underline{x}_K} \\ \underline{Q}_{SK} &= \left[\underline{B}_K, \underline{A}_K \underline{B}_K, \dots, \underline{A}_K^{n-1} \underline{B}_K\right] \\ & \stackrel{\text{s.}(2.1)}{=} \left[\underline{T}_K^{-1}\underline{B}, \underline{T}_K^{-1} \underline{A}\underline{B}, \dots, \underline{T}_K^{-1} \underline{A}^{n-1} \underline{B}\right] \\ &= \underline{T}_K^{-1} \cdot \underline{Q}_S \\ & \Rightarrow \operatorname{rg}(\underline{Q}_{SK}) = \operatorname{rg}(\underline{T}_K^{-1} \underline{Q}_S) = \operatorname{rg}(\underline{Q}_S) \end{split}$$

Bestimmung der \underline{T}_{Ki} :

offensichtlich: Zerlegung in die vier Subsysteme nur dann möglich, wenn System weder voll steuer-, noch beobachtbar ist.

Zunächst: \underline{Q}_S und \underline{Q}_B aufstellen, dann die Unterräume Bild (\underline{Q}_S) und Kern (\underline{Q}_B) ermitteln, damit \underline{T}_{Ki} wie folgt zu bestimmen.

- 1. \underline{T}_{K1} : Basisvektoren von $X_{S\bar{B}}$, d.h. $X_{S\bar{B}} = \text{Bild}(T_{K1}) = \text{Bild}(\underline{Q}_S) \cap \text{Kern}(\underline{Q}_B)$
- 2. \underline{T}_{K2} : übrige Basisvektoren von Bild (\underline{Q}_S) , die nicht in \underline{T}_{K1} enthalten, d.h.

$$\operatorname{Bild}\left([\underline{T}_{K1},\underline{T}_{K2}]\right)=\operatorname{Bild}(\underline{Q}_S)\quad \operatorname{bzw}.$$

$$X_{SB} = \operatorname{Bild}(\underline{T}_{K2}) = \operatorname{Bild}(\underline{Q}_S) \cap \left(\operatorname{Kern}\left(\underline{Q}_B\right)\right)^{\perp}$$

3. \underline{T}_{K3} : übrige Basisvektoren von Kern (Q_R) , die nicht in \underline{T}_{K1} enthalten, d.h.

$$\operatorname{Bild}\left([\underline{T}_{K1},\underline{T}_{K3}]\right)=\operatorname{Kern}(\underline{Q}_B)\quad \operatorname{bzw}.$$

$$X_{\bar{S}\bar{B}} = \operatorname{Bild}(\underline{T}_{K3}) = (\operatorname{Bild}(\underline{Q}_S))^{\perp} \cap \operatorname{Kern}\left(\underline{Q}_B\right)$$

4. \underline{T}_{K4} : weitere Vektoren, die \underline{T}_{K1} , \underline{T}_{K2} und \underline{T}_{K3} als Basisvektoren für \mathbb{R}^n ergänzen:

$$X_{\bar{S}B} = \operatorname{Bild}(\underline{T}_{K4}) = (\operatorname{Bild}(\underline{Q}_S))^{\perp} \cap (\operatorname{Kern}(\underline{Q}_B))^{\perp}$$

Struktur der Zerlegung: s. BB RLM 2-29 **Beispiel:** s. BB RLM 2-30 bis 2-32

2.5 Pole und Nullstellen bei MIMO-Systemen: Definition und Einfluss auf das Systemverhalten

wieder exemplarisch am zeitkontinuierlichen Fall behandelt. Pol-/Nullstellendefinition nicht unmittelbar klar.

Beispiele hierzu:

a) SISO-System:

$$\underline{A} = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 0 \\ 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & -2 \end{bmatrix}, \quad \underline{b} = \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ -1 \end{bmatrix}, \quad \underline{c}^T = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

Übertragungsverhalten: ablesbar an G(s)

$$G(s) = \frac{s^2 + 5s + 4}{s^3 + 6s^2 + 11s + 6} = \frac{(s+1)(s+4)}{(s+1)(s+2)(s+3)}$$

also Kompensation von Zähler- und Nennernullstellen: Pole, Nullstellen?

b) MIMO-System:

$$\underline{A} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -3 \end{bmatrix}, \quad \underline{B} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}, \quad \underline{C} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0 & 2 & 0 \end{bmatrix}$$

Übertragungsverhalten: ablesbar an $\underline{G}(s)$

$$\underline{G}(s) = \begin{bmatrix} \frac{2(s+1)}{s(s+2)} & \frac{1}{s+1} \\ 0 & \frac{2}{s+1} \end{bmatrix}$$

Pole? Nullstellen?

2.5.1 Systempole und invariante Nullstellen

Begriffsdefinition auf Basis der Systembeschreibung mittels der Rosenbrockschen Systemmatrix $\underline{P}(s)$ (s. 1.2.2):

$$\begin{bmatrix} -\underline{x}_0 \\ \underline{Y}(s) \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{A} - s\underline{I} & \underline{B} \\ \underline{C} & \underline{D} \end{bmatrix}}_{P(s)} \cdot \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{X}(s) \\ \underline{U}(s) \end{bmatrix}}_{}$$

1. Systempole

Kenngrößen, die das autonome Systemverhalten (=Anfangswert-Übertragungsverhalten) bestimmen

$$\underline{X}(s) = (s\underline{I} - A)^{-1}\underline{x}_0$$

wegen $(s\underline{I} - \underline{A})^{-1} = \frac{[\text{Adjunkte von } (s\underline{I} - \underline{A})]}{\det(s\underline{I} - \underline{A})}$ gilt: Systempole von $\underline{X}(s) = \text{Nullstellen von } \det(s\underline{I} - \underline{A})$

 ψ vgl. mit char. Gleichung $\det(\lambda \underline{I} - \underline{A}) = 0$

Systempole $\stackrel{\wedge}{=}$ Eigenwerte des Systems (von \underline{A}) (Anzahl der Systempole: n)

Eingangsbeispiele:

a) Systempole: $\lambda_1 = -1$, $\lambda_2 = -2$, $\lambda_3 = -3$

b) Systempole: $\lambda_1 = 0$, $\lambda_2 = -1$, $\lambda_3 = -2$

Besonders übersichtlich: System in Modalform:

$$(s\underline{I} - \Lambda)^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{1}{s - \lambda_1} & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & \frac{1}{s - \lambda_n} \end{bmatrix}$$

2. Invariante Nullstellen

Annahme: p = q (gleiche Anzahl von Ein- und Ausgängen)

Definition:

Invariante Nullstellen

Stellen η der komplexen Ebene, an denen $\underline{P}(s)$ den Höchstrang n+p verliert, also Lösungen von

$$\det \underline{P}(\eta) = \underline{0}$$

Namensgebung: $\underbrace{\text{invariante}}_{(B)} \underbrace{\text{Nullstelle}}_{(A)}$

(A) Annahme: $\eta \neq \lambda_i \quad \forall i$; kein Durchgriff $\Rightarrow \underline{D} = 0$

$$\begin{split} \det \underline{P}(\eta) &= \det \begin{bmatrix} \underline{A} - \eta \underline{I} & \underline{B} \\ \underline{C} & \underline{0} \end{bmatrix} = \underbrace{\det \begin{bmatrix} \underline{I} & \underline{0} \\ -\underline{C}(\underline{A} - \eta \underline{I})^{-1} & \underline{I} \end{bmatrix}}_{\mathbf{I}} \cdot \det \begin{bmatrix} \underline{A} - \eta \underline{I} & \underline{B} \\ \underline{C} & \underline{0} \end{bmatrix} \\ &= \det \begin{bmatrix} \underline{A} - \eta \underline{I} & \underline{C}(\eta \underline{I} - \underline{A})^{-1} \underline{B} \\ \underline{G}(\eta) \end{bmatrix} \\ &= \det (\underline{A} - \eta \underline{I}) \cdot \det \underline{G}(\eta) \end{split}$$

Speziell Eingrößenfall: $\underline{G}(\eta) = G(\eta)$

$$\eta = \text{Nullstellen von } G(s)$$
(2.22)

- (B) Invariante Nullstellen nicht veränderbar (≜invariant) bei
 - regulären Zustandstransformationen
 - Rückführungen (⇒Regler, s. später)
 - Vorfiltereinsatz (s. später)

Anmerkungen

- allgemeine Bestimmung der invarianten Nullstellen (auch für $p \neq q$) aus der Transformation von $\underline{P}(s)$ auf sogenannte Smith- Normalform
- Anzahl der invarianten Nullstellen für $p=q: \begin{cases} n & \underline{D} \text{ regulär} \\ n-p & \underline{D}=\underline{0} \text{ und } \underline{C} \cdot \underline{B} \text{ regulär} \end{cases}$

frühere Beispiele:

a)
$$\det \underline{P}(\eta) = \det \begin{bmatrix} -1 - \eta & 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 - \eta & 0 & 2 \\ 0 & 0 & -3 - \eta & 1 \\ 0 & 1 & 1 & 0 \end{bmatrix} = (\eta + 1)(\eta + 4) = 0$$

$$\Rightarrow \text{Invariante Nullstellen: } \eta_1 = -1, \quad \eta_2 = -4$$

$$\Rightarrow \text{Invariante Nullstellen: } \eta_1 = -1, \quad \eta_2 = -4$$
b) $\det \underline{P}(\eta) = \det \begin{bmatrix} -\eta & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & -1 - \eta & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & -2 - \eta & 1 & 0 \\ 1 & 1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = -4(\eta + 1) = 0$

$$\Rightarrow \text{Invariante Nullstellen: } \eta_1 = -1$$

2.5.2 Übertragungspole und -nullstellen

Gegenseitige Beeinflussung von Systempolen und invarianten Nullstellen offensichtlich für SISO-Systeme **Beispiel a):** Systempol $\lambda_1 = -1 \stackrel{!}{=}$ invariante Nullstellen $\eta_1 \Rightarrow$ in G(s) kürzen sich λ_1 und $\eta_1 \stackrel{\triangle}{=}$ Kompensation im Übertragungsverhalten

daraus definierbar:

3. Übertragungspole

= Systempole, die nicht durch invariante Nullstellen kompensiert werden können und damit im Übertragungsverhalten sichtbar sind (\Rightarrow {Übertragungspole} \subseteq {Systempole})

4. Übertragungsnullstellen

= Invariante Nullstellen, die nicht durch Systempole kompensiert werden und ebenfalls im Übertragungsverhalten sichtbar sind (\Rightarrow {Übertragungsnullstellen} \subseteq {invariante Nullstellen})

Beispiel a):

Übertragungspole: $\lambda_{\ddot{U}1}=-2, \quad \lambda_{\ddot{U}2}=-3$ Übertragungsnullstellen: $\eta_{\ddot{U}}=-4$

Bedingungen für Kompensation im Übertragungsverhalten

(A) Systempole und invariante Nullstellen liegen an gleicher Stelle der s- Ebene Problem: (2.22) bei MIMO-Systemen nicht ausreichend, da die Übertragungsnullstellen und Übertragungspole nicht direkt an $\underline{G}(s)$ ablesbar. (zuvor Transformation auf sogenannte Smith-McMillan-Form erforderlich, kompliziert!) Es gilt lediglich:

 η gemeinsame m-fache Nullstelle aller Elemente von k Zeilen $(q \leq p)$ oder Spalten $(q \geq p)$ von $\underline{G}(s)$ $\Rightarrow \eta$ mindestens $k \cdot m$ -fache Übertragungsnullstelle

Beispiel b): Invariante Nullstelle $\eta_1 = -1 = \text{Systempol } \lambda_2$, aber η_1 ist eine Übertragungsnullstelle! (aber an $\underline{G}(s)$ nicht ablesbar.)

zusätzliche Bedingung für Kompensation aus SISO-Fall in Modalform s. BB RLM 2-2

$$\Rightarrow \underline{G}(s) = \sum_{\nu=1}^{n} \frac{c_{\nu}^{*} b_{\nu}^{*}}{s - \lambda_{\nu}}$$

also: Systempole λ_{ν} nur dann in $\underline{G}(s)$ enthalten ($\Rightarrow \lambda_{\nu}$ auch Übertragungspol!), wenn $c_{\nu}^*b_{\nu}^* \neq 0$, d.h. λ_{ν} steuer- und beobachtbarer Eigenwert.

weitere Kompensationsbedingung:

(B) Der an gleicher Stelle wie die invarianten Nullstellen liegende Systempol ist ein nicht steuerbarer und/oder nicht beobachtbarer Eigenwert

plausibel aus Berechnung der invarianten Nullstellen aus det $\underline{P}(\eta)=0$ \Rightarrow $\underline{P}(\eta)$ hat Rangverlust, d.h.

$$\operatorname{rg}\left[\frac{A-\eta I}{\underline{C}} \quad \frac{B}{\underline{0}}\right] < n+p \tag{2.23}$$

also: für (2.23) mit $\eta = \lambda$ (vgl. (A)) zwei Möglichkeiten:

- rg $\left[\underline{A} \lambda \underline{I} \quad \underline{B}\right] < n$: λ nicht steuerbar (Hautus) (Zeilenrangverlust)
- rg $\left\lceil \frac{A-\lambda I}{C} \right\rceil < n$: λ nicht beobachtbar (Hautus) (Spaltenrangverlust)

Beispiel b):

•
$$\operatorname{rg}\begin{bmatrix}\underline{A} - \lambda_2 \underline{I} & \underline{B}\end{bmatrix} = \operatorname{rg}\begin{bmatrix}1 & 0 & 0 & 1 & 0\\0 & 0 & 0 & 0 & 1\\0 & 0 & -1 & 1 & 0\end{bmatrix} = 3 = n$$

$$\Rightarrow \lambda_2 \text{ steuerbar}$$

•
$$\operatorname{rg}\left[\frac{A}{C} - \lambda_2 \underline{I}\right] = \operatorname{rg}\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 1 & 1 & 1 \\ 0 & 2 & 0 \end{bmatrix} = 3 = n$$

$$\Rightarrow \lambda_2 \text{ beobachtbar}$$

- ⇒ keine Kompensation
- \Rightarrow Übertragungspole = Systempole, Übertragungsnullstellen = invariante Nullstellen

Anmerkungen zur Pol-/Nullstellenthematik

- System vollständig steuer- und beobachtbar $\Leftrightarrow \begin{cases} \text{Systempole} \} = \{\ddot{\textbf{U}} \text{bertragungspole} \} \text{ und} \\ \{\text{invariante Nullstellen}\} = \{\ddot{\textbf{U}} \text{bertragungsnullstellen} \} \end{cases}$
- bei Kompensation von Systempolen λ und invarianten Nullstellen η : falls λ nicht steuer-/beobachtbar, so heißt η Eingangs-/Ausgangs-Abkopplungsnullstelle ("decoupling zero")
- Pol-/Nullstellenkonfiguration hat große Konsequenzen für die Reglersynthese (Polverschiebung, s. später): Übertragungspole und Übertragungsnullstellen gezielt beeinflussbar!

Kapitel 3

Regelung linearer zeitinvarianter Mehrgrößensysteme

Regelung bei Ein-/Ausgangsnullstellen im Bildbereich 3.1

erneut nur zeitkontinuierlicher Fall betrachtet

Ausgangspunkt: I/O-Modelle mit gleich vielen Ein-/Ausgangsgrößen p = q

$$1.1 \Rightarrow \underline{Y}(s) = \underline{G}(s) \cdot \underline{U}(s) = \begin{bmatrix} G_{11}(s) & \cdots & G_{1p}(s) \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ G_{p1}(s) & \cdots & G_{pp}(s) \end{bmatrix} \cdot \underline{U}(s)$$

1. Ansatz zur Reglersynthese: Für jeden der Hauptübertragungspfade $Y_i(s) = G_{ii}(s)U_i(s)$ separater Reglerentwurf wie bei SISO-Systemen unter Vernachlässigung der Koppelstrecken $G_{ij}(s)$ bzw. $G_{ji}(s)$

aber: aufgrund der vorhandenen Wechselwirkungen trotz dann stabiler Hauptpfade instabiles Verhalten (Koppelschwingungen) möglich.

daher besser: Entwurf mit

- Reihen- bzw. Serienentkopplung (exakte Entkopplung) (Bocksenboom, Hood 1950)
- stationärer Entkopplung (unvollständige Entkopplung)

Reihen- bzw. Serienentkopplung

Gegeben: Strecke (P-Struktur) $\underline{Y}(s) = \underline{G}(s)\underline{U}(s)$ Gesucht: Regler $\underline{U}(s) = \underline{R}(s)\underline{\underline{E}(s)}$ Regeldifferenz

$$\Rightarrow \underline{Y}(s) = \underline{G}(s)\underline{R}(s)\underline{E}(s)$$

Entwurfsforderung: Entkopplung durch $\underline{R}(s)$ und separate Regelung der i entkoppelten Pfade mittels separater $G_{Ki}(s)$, d.h.

$$\operatorname{mit} \ \underline{G}(s)\underline{R}(s) = \underline{G}_{K}(s)\underline{G}_{D}(s)$$

$$\operatorname{mit} \ \underline{G}_{D}(s) = \begin{bmatrix} G_{11}(s) & 0 \\ & \ddots & \\ 0 & G_{pp}(s) \end{bmatrix}, \quad \underline{G}_{K}(s) = \begin{bmatrix} G_{K1}(s) & 0 \\ & \ddots & \\ 0 & G_{Kp} \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \underline{R}(s) = \underline{G}^{-1}(s)\underline{G}_D(s)\underline{G}_K(s) \quad \begin{array}{ll} \textit{Entkopplungsregler zur} \\ \textit{exakten Entkopplung} \end{array}$$

Beispiel: Zweifachregelung s. BB RLM 3-1 anhand der Struktur ersichtlich: folgende Aufgaben zu lösen:

• Auftrennung der Signalpfade zwischen e_1 und y_2 sowie zwischen e_2 und y_1

$$\underbrace{(R_{11} \cdot G_{21} + R_{21} \cdot G_{22})}_{\stackrel{!}{=} 0. \text{ da } e_1 \text{ beliebig}} \cdot E_1 \stackrel{!}{=} 0$$

$$\Rightarrow R_{21}(s) = -\frac{G_{21}(s)}{G_{22}(s)}R_{11}(s) \tag{3.1}$$

analog:

$$R_{12}(s) = -\frac{G_{12}(s)}{G_{11}(s)}R_{22}(s)$$
(3.2)

• Regelung der Hauptsignalpfade zwischen e_1 und y_1 , sowie e_2 und y_2 mit (3.1) ergibt sich

$$G_{11}(s)R_{11}(s) - \frac{G_{12}(s)G_{21}(s)}{G_{22}(s)} \cdot R_{11}(s) \stackrel{!}{=} G_{K1}(s)G_{11}(s)$$

$$R_{11}(s)\left(G_{11}(s) - \frac{G_{12}(s)G_{21}(s)}{G_{22}(s)}\right) = G_{K1}(s)G_{11}(s)$$

bzw.
$$R_{11}(s) = F(s) \cdot G_{K1}(s)$$
 (3.3)

mit
$$F(s) = \frac{1}{1 - \frac{G_{12}(s)G_{21}(s)}{G_{11}(s)G_{22}(s)}}$$
 (3.4)

analog:

$$R_{22}(s) = F(s) \cdot G_{K2}(s) \tag{3.5}$$

Bezeichnungsweise:

• (3.1), (3.2): Entkopplungsregler

• (3.3), (3.5) mit (3.4): Hauptregler

Struktur: s. BB RLM 3-2 oben

Probleme bei exakter Entkopplung:

- gerätetechnische Realisierung kann problematisch sein bei
 - möglichen Streckentotzeiten $e^{-T_t s}$
 - Regler-Übertragungsfunktionen mit Zählergrad > Nennergrad (Störwelligkeit wegen differenzierendem Charakter)
- $\bullet\,$ sehr aufwändig bei Strecken höherer Ordnung oder p>2
- \Rightarrow Kompromiss: $station\"{a}re~Entkopplung$

3.1.2 Stationäre Entkopplung

Prinzip: Entkopplung nur im stationären Fall $(t \to \infty$ bzw. $s \to 0$, also für $\underline{G}(0)$), dann separate Regelung mit $G_{Ki}(s)$

$$\Rightarrow \underline{G}(0) \cdot \underline{R}(s) = \underline{G}_K(s) \cdot \underline{G}_D(0)$$

bzw.
$$\underline{R}(s) = \underline{G}^{-1}(0)\underline{G}_D(0) \cdot \underline{G}_K(s)$$

konstante Matrizen

⇒ Probleme von exakter
Entkopplung vermieden.

Beispiel: Zweifachentkopplung | s. BB RLM 3-2 unten

Gleichungen (3.1) - (3.5) $\operatorname{mit} G_{ij}(0) \Rightarrow F(0)$

 \Rightarrow Entkopplungsregler: P-Glieder, Hauptregler nur mit Konstanten multipliziert.

Falls dynamisches Verhalten unbefriedigend:

Verbesserte stationäre Entkopplung möglich:

- Hauptregler (Beispiel: (3.3), (3.5)) wie bei stationärer Entkopplung
- Entkopplungsregler näher an exakter Entkopplung gewählt, indem man durch einfache Übertragungsfunktionen approximiert.

Beispiel:

(3.1):
$$R_{21} = -F(0)\frac{G_{21}(s)}{G_{22}(s)} \cdot G_{K1}(s)$$

(3.1):
$$R_{21} = -F(0) \frac{G_{21}(s)}{G_{22}(s)} \cdot G_{K1}(s)$$

(3.2): $R_{12} = -F(0) \underbrace{\frac{G_{12}(s)}{G_{11}(s)}} \cdot G_{K2}(s)$

Approximation durch einfache Übertragungsfunktionen, z.B. PT_1 -Glieder $\left(\frac{v}{s}, \frac{1+T_1s}{1+T_2s}\right)$

3.2 Regelung bei zeitkontinuierlichen Zustandsmodellen

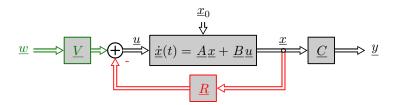
3.2.1Grundansatz und Struktur der Regelung: Zustandsrückführung und ${f Vorfilter}$

Ausgangspunkt: System in Zustandsdarstellung (=(Regel-)Strecke)

Annahmen:

- System vollständig steuerbar
- \bullet Zustandsvektor $\underline{x}(t)$ messbar (oder zumindest muss das System vollständig beobachtbar sein, dann ist $\underline{x}(t)$ über Beobachter (s. später) bestimmbar.)

Struktur:



Ansatz für die Regelung zweigeteilt: Kombination aus

(I) Zustandsrückführung

$$\underline{u}_1(t) = -\underline{R}\underline{x}(t), \quad \underline{R}_{(p,n)} : Regler matrix \text{ (konstant)}$$

dient zur Beseitigung beliebiger Anfangsauslenkungen (Anfangsstörungen) \underline{x}_0 , d.h. im geregelten System

$$\underline{\dot{x}} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})\underline{x}$$

muss \underline{R} so gewählt werden, dass Regelkreis stabil

$$\Rightarrow \underline{x}(t) \rightarrow \underline{0} \text{ für } \underline{t} \rightarrow \infty$$

(II) Führungsgrößenformung

$$\underline{u}_2(t) = \underline{V} \cdot \underline{w}(t), \quad \frac{\underline{V}}{\stackrel{(p,q)}{\underbrace{v}}} : \ \textit{Vorfilter} \ (\text{konstant})$$

$$\underline{w}(t) : \ \textit{F\"{u}hrungsgr\"{o}} \textit{fen}$$

dient zur Erzielung eines gewünschten Führungsverhaltens der Ausgangsgrößen (=Regelgrößen) $\underline{\underline{y}}(t)$ bezüglich $\underline{\underline{w}}(t)$, d.h. konkret muss im geregelten System $\underline{\underline{V}}$ so gewählt werden, dass der Regelkreis stationär genau ist.

$$\Rightarrow y \to \underline{w}(t)$$
 für $t \to \infty$

Insgesamt:

$$\underline{u}(t) = -\underline{R}\underline{x}(t) + \underline{V}\underline{w}(t)$$
 Zustandsregelung

Kennzeichen:

- regelt lediglich Anfangsstörungen aus, aber keine Dauerstörungen
- im Gegensatz zur klassischen Regelung findet kein Soll-/Istwert-Vergleich statt.

zunächst Fokus auf Vorfilter:

Bestimmung von \underline{V} für stationäre Genauigkeit, falls \underline{R} bereits stabil entworfen ist: stationärer Zustand:

$$\begin{split} \underline{\dot{x}}_{\infty} &\stackrel{!}{=} \underline{0} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})\underline{x}_{\infty} + \underline{B}\underline{V}\underline{w} \\ \Rightarrow \underline{x}_{\infty} &= (\underline{B}\underline{R} - \underline{A})^{-1}\underline{B}\underline{V}\underline{w} \\ \text{existiert, da im stabilen Regelkreis kein Eigenwert} \\ \text{in } \lambda &= 0 \text{ (da sonst } \det(sI - (A - BR))|_{s=0} = 0) \end{split}$$

außerdem

$$\underline{y}_{\infty} = \underline{C}\underline{x}_{\infty}$$

$$= \underline{C}(\underline{B}\underline{R} - \underline{A})^{-1}\underline{B}\underline{V}\underline{w} \stackrel{!}{=} \underline{w} \text{ (für stat. Genauigkeit)}$$

$$\psi_{\underline{w}} \text{ beliebig}$$

$$\underline{C}(\underline{B}\underline{R} - \underline{A})^{-1}\underline{B}\underline{V} = \underline{I}$$

bzw.

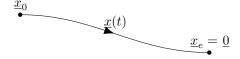
$$\underline{V} = \left[\underline{C}(\underline{B}\underline{R} - \underline{A})^{-1}\underline{B}\right]^{-1} \quad \textit{Vorfilter für stat. Genauigkeit}$$

Spezialfall: SISO-System

$$v = \left[\underline{c}^{T}(\underline{b}\underline{r}^{T} - \underline{A})^{-1}\underline{b}\right]^{-1}$$

3.2.2 Grundprinzip des Entwurfs der Zustandsrückführung: Polvorgabe

Hauptaufgabe bei Zustandsregelung: Entwurf von I): $\underline{u} = -\underline{R}\underline{x}$ so, dass Regelkreis (RK) stabil



Zusätzliche qualitative Anforderungen (z.T. gegensätzlich):

- 1. Übergang hinreichend schnell
- 2. Übergang hinreichend gedämpft
- 3. Stellgrößenamplituden nicht zu groß

Für Stabilität: Führungs-/Ausgangsverhalten bedeutungslos. \Rightarrow Gleichung des Regelkreises:

$$\underline{\dot{x}} = \underbrace{(\underline{A} - \underline{B}\underline{R})}_{\text{Dynamikmatrix des RKes}} \cdot \underline{x}$$

s. früher: maßgeblichen Einfluss auf die Dynamik des Regelkreises haben die Eigenwerte (EW) $\lambda_{R1}, \dots, \lambda_{Rn}$ von $(\underline{A} - \underline{B}\underline{R})$

\Rightarrow Entwurfsprinzip:

Vorgabe gewünschter Eigenwerte mittels $\underline{R} \stackrel{\wedge}{=} Eigenwert/(Pol)$ - Vorgabe(Verschiebung); ("pole assignment, pole shifting")

Dazu zwei Schritte erforderlich:

1. geeignete Wahl der Eigenwerte $\lambda_{R1}, \ldots, \lambda_{Rn}$

Regelkreis stabil $\Rightarrow \lambda_{Ri}$ links der j-Achse in s-Ebene (nicht zu weit links, sonst zu hohe Stellauslenkungen)

Zumeist: rechnergestützte Wahl (z.B. Simulationstools wie MATLAB/SIMULINK)

2. Berechnung des erforderlichen Reglers \underline{R}

Entwurf über Vorgabe des char. Polynoms des Regelkreises:

$$\det[s\underline{I} - (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})] \stackrel{!}{=} \prod_{\nu=1}^{n} (s - \underbrace{\lambda_{R\nu}}_{\text{vorgeben}})$$
also: $s^{n} + a_{n-1}(\underline{R})s^{n-1} + \dots + a_{0}(\underline{R}) = s^{n} + p_{n-1}s^{n-1} + \dots + p_{0}$

Koeffizientenvergleich:

$$\left. \begin{array}{c} a_{n-1}(\underline{R}) = p_{n-1} \\ \vdots \\ a_0(\underline{R}) = p_0 \end{array} \right\} Synthesegleichungen \; (n \; \text{Gleichungen für} \; p \cdot n \; \text{Elemente von} \; \underline{R})$$

Lösung der Synthesegleichungen:

- p=1 (SISO-System): Synthesegleichungen linear in den Elementen von \underline{R} . Eindeutige Lösung genau dann, wenn Strecke vollständig steuerbar.
- p > 1 (MIMO-System): Synthesegleichungen nichtlinear in den Elementen von \underline{R} . Unterbestimmt, d.h. unendlich viele Lösungen genau dann, wenn die Strecke vollständig steuerbar ist (WONHAM 1967)

Anmerkung: Daraus folgt alternative Steuerbarkeitsdefinition (ohne Herleitung):

Das System

$$\dot{\underline{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}$$
$$\underline{y} = \underline{C}\underline{x} + \underline{D}\underline{u}$$

ist genau dann vollständig steuerbar, wenn mittels einer Zustandsrückführung $\underline{u} = -Rx$ eine beliebige Polkonfiguration im Regelkreis erzielt werden kann.

3.2.3 Polvorgabe bei SISO-Systemen nach Ackermann

Bestimmung von \underline{R} bei vollständig steuerbaren Systemen durch die Ackermann- Formel (1971): s. BB RLM 3-3, 3-4

Beispiel: Regelung einer Verladebrücke (Systemmodell s. BB RLM 3-5)

Herleitung des Modells: Überlagerte Bewegungen:

• horizontal:

– Katze: $m_K \cdot \ddot{s}_K = F + S \cdot \sin \vartheta$ (a)

- Greifer: $m_G \cdot \ddot{s}_G = -S \cdot \sin \vartheta$ (b)

Zusammen:

$$m_K \cdot \ddot{s}_K = F - m_G \cdot \ddot{s}_G$$

$$\downarrow s_G = s_K + l \cdot \sin \vartheta \Rightarrow \ddot{s}_G = \ddot{s}_K + l \ddot{\vartheta} \cos \vartheta - l \dot{\vartheta}^2 \sin \vartheta$$

$$(m_K + m_G)\ddot{s}_K + m_G l(\ddot{\vartheta}\cos\vartheta - \dot{\vartheta}^2\sin\vartheta) = F$$
(3.6)

• vertikal

Greifer: $m_G \ddot{z}_G = -S \cos \vartheta + m_G \cdot g$ mit

$$\begin{split} z_G &= l \cdot \cos \vartheta \\ \ddot{z}_G &= -l \ddot{\vartheta} \sin \vartheta - l \dot{\vartheta} \cos \vartheta \\ S &= -\frac{m_G}{\sin \vartheta} \ddot{s}_G \end{split}$$

und den horizontalen Gleichungen ergibt sich:

$$\ddot{s}_K \cos \vartheta + l \cdot \ddot{\vartheta} + g \cdot \sin \vartheta = 0 \tag{3.7}$$

(3.6), (3.7): nichtlineare DGLn, Appriximation für $|\vartheta|$, $|\dot{\vartheta}|$ klein:

$$\sin \vartheta \approx \vartheta$$
, $\cos \vartheta \approx 1$, $\dot{\vartheta}^2 \sin \vartheta \approx 0$

Lineare DGLn:

$$(m_K + m_G) \cdot \ddot{s}_K + m_G l \ddot{\vartheta} = F \tag{3.8}$$

$$\ddot{s}_K + l\ddot{\vartheta} + q \cdot \vartheta = 0 \tag{3.9}$$

jeweils Auflösen von (3.8) nach \ddot{s}_K bzw. $\ddot{\vartheta}$ und einsetzen in (3.9):

$$\begin{split} \ddot{\vartheta} &= -\frac{m_K + m_G}{m_K} \cdot \frac{g}{l} \vartheta - \frac{1}{m_K l} \cdot F \\ \ddot{s}_K &= \frac{m_G}{m_K} \cdot g \cdot \vartheta + \frac{1}{m_K} \cdot F \end{split}$$

Wahl der Eingangsgröße u=F und der Zustandsgrößen wie auf s. BB RLM 3-5, sowie der Ausgangsgröße $y=s_K$

$$\begin{array}{ll} x_1 = s_K & \dot{x}_1 = x_2 \\ x_2 = \dot{s}_K & \dot{x}_2 = \frac{m_G}{m_K} \cdot g \cdot x_3 + \frac{1}{m_K} \cdot u \\ x_3 = \vartheta & \dot{x}_3 = x_4 \\ x_4 = \dot{\vartheta} & \dot{x}_4 = -\frac{m_K + m_G}{m_K} \cdot \frac{g}{l} \cdot x_3 - \frac{1}{m_K \cdot l} \cdot u \\ y = x_1 \end{array}$$

$$\Rightarrow \underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{b}u$$

$$\Rightarrow \underline{y} = \underline{c}^T\underline{x}$$

Berechnung der Regelung und Simulationsergebnisse: s. BB RLM 3-6, 3-7

Lösungen für MIMO-Fall:

- Modale Regelung (speziell)
- Entkopplungsregelung (speziell)
- Vollständige modale Synthese (allgemein)

3.2.4 Modale Regelung

(Rosenbrock, 1962)

Grundidee: einfacher Entwurf durch vorherige Transformation des Systems auf Modal(=Diagonal)-form (s. 1.2.4), also:

$$\dot{x} = Ax + Bu$$

 $\$ Diagonal-Trafo (Voraussetzung: einfache Eigenwerte)

$$\underline{\dot{x}}^* = \underline{\Lambda}\underline{x}^* + \underline{B}^*\underline{u}$$

$$\text{mit} \quad \underline{\Lambda} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & & \lambda_n \end{bmatrix}, \quad \underline{B}^* = \underline{V}^{-1}\underline{B} = \begin{bmatrix} \underline{w}_1^T \underline{B} \\ \vdots \\ \underline{w}_n^T \underline{B} \end{bmatrix}$$

Zeilenschreibweise: $\dot{x}_i^* = \lambda_i x_i^* + \underbrace{\underline{w}_i^T \underline{B} \underline{u}}_{=u_i^* = b_{i1}^* u_1 + \dots + b_{ip}^* u_p}$, $(i = 1, \dots, n)$ Regleransatz: $u_i^* = -r_i^* x_i^*$, $(i = 1, \dots, n)$

$$=u_i^*=b_{i1}^*u_1+\cdots+b_{ip}^*u_p$$

$$\Rightarrow \dot{x}_i^* = \underbrace{(\lambda_i - r_i^*)}_{\stackrel{!}{=} \lambda_{Ri}} x_i^*, \quad (i = 1, \dots, n)$$

Dabei: λ_{Ri} gewählte Eigenwerte des Regelkreises

$$\Rightarrow r_i^* = \lambda_i - \lambda_{Ri}$$
 bzw.

$$u_i^* = -(\lambda_i - \lambda_{Ri}) \cdot x_i^*, \quad (i = 1, \dots, n)$$

aber: Stellgrößen \underline{u} gesucht, nicht u_i^*

nun gilt:
$$u_i^* = \underline{w}_i^T \underline{B} \underline{u}$$
, $(i = 1, ..., n)$ also:
$$\begin{bmatrix} u_1^* \\ \vdots \\ u_n^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} u_1^* = \underline{w}_1^T \underline{B} \underline{u} \\ \vdots \\ u_n^* = \underline{w}_n^T \underline{B} \underline{u} \end{bmatrix}$$

Also n lineare Gleichungen für u_1, \ldots, u_p , da normalerweise p < n: überbestimmtes Gleichungssystem (i.A. nicht lösbar)

Problemlösung: Vorgabe von nur p Eigenwerten, dazu Analyse, welche Eigenwerte dominant ($\stackrel{\wedge}{=}$ maßgeblich für das dynamische Verhalten) und Umsortierung der Zustandsgrößen so, dass gerade die ersten p Eigenwerte dominant sind.

 \Rightarrow Gleichungssystem für die ersten u_i^* $(i = 1, \dots, p)$

$$\begin{bmatrix} u_1^* \\ \vdots \\ u_p^* \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{w}_1^T \underline{B} \\ \vdots \\ \underline{w}_p^T \underline{B} \end{bmatrix}}_{=:\underline{B}_p^*} \underline{u}, \qquad \underbrace{\underline{B}_p^*}_{(p,p)} \stackrel{\wedge}{=} \text{erste } p \text{ Zeilen von } \underline{B}^* = \underline{V}^{-1} \underline{B}$$

$$\Rightarrow \underline{u} = \left(\underline{B}_{p}^{*}\right)^{-1} \begin{bmatrix} u_{1}^{*} \\ \vdots \\ u_{p}^{*} \end{bmatrix} \quad \text{mit} \quad \begin{bmatrix} u_{1}^{*} \\ \vdots \\ u_{p}^{*} \end{bmatrix} = - \begin{bmatrix} \lambda_{1} - \lambda_{R1} & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & & \lambda_{p} - \lambda_{Rp} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_{1}^{*} \\ \vdots \\ x_{p}^{*} \end{bmatrix}$$

nun gilt

$$\begin{bmatrix} x_1^* \\ \vdots \\ x_p^* \end{bmatrix} = \underline{w}_p \underline{x} = \begin{bmatrix} \underline{w}_1^T \\ \vdots \\ \underline{w}_p^T \end{bmatrix} \underline{x} \quad (\text{erste } p \text{ Zeilen von } \underline{x}^* = \underline{V}^{-1} \underline{x} = \underline{w} \underline{x})$$

 \Rightarrow insgesamt Modale Regelung

$$\underline{u} = -\left(\underline{B}_{p}^{*}\right)^{-1} \begin{bmatrix} \lambda_{1} - \lambda_{R1} & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & \lambda_{p} - \lambda_{Rp} \end{bmatrix} \cdot \underline{w}_{p} \, \underline{x}$$

$$\underline{R} \text{ verschiebt } \lambda_{i} \to \lambda_{Ri}, \quad (i=1,\dots,p)$$

$$\left(\text{mit: } \underline{B}_{p}^{*} = \begin{bmatrix} \underline{w}_{1}^{T} \, \underline{B} \\ \vdots \\ \underline{w}_{p}^{T} \, \underline{B} \end{bmatrix}, \quad \underline{w}_{p} = \begin{bmatrix} \underline{w}_{1}^{T} \\ \vdots \\ \underline{w}_{p}^{T} \end{bmatrix} \right)$$

$$\underline{R} = \begin{bmatrix} \underline{w}_{1}^{T} \underline{B} \\ \vdots \\ \underline{w}_{p}^{T} \underline{B} \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} \lambda_{1} - \lambda_{R1} & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & & \lambda_{p} - \lambda_{Rp} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \underline{w}_{1}^{T} \\ \vdots \\ \underline{w}_{p}^{T} \end{bmatrix} \tag{3.10}$$

Anmerkungen:

1. Existenz von $(\underline{B}_p^*)^{-1}$ erforderlich $\Rightarrow \underline{B}_p^*$ muss regulär sein, d.h. $\underline{w}_1^T \underline{B}, \dots, \underline{w}_p^T \underline{B}$ linear unabhängig. Nun gilt

$$\operatorname{rg} \underbrace{\underline{B}}_{(n,p)} = p \quad (\text{H\"{o}chstrang wegen } p \leq n)$$

$$\Rightarrow \operatorname{rg} \underline{B}^* = \operatorname{rg}(\underline{V}^{-1}\underline{B}) = p$$

Also: B^* enthält p linear unabhängige Zeilen

 \Rightarrow ggf. Umordnung der Zustände so, dass gerade die ersten p Zeilen linear unabhängig (u.U. bestimmte Eigenwerte damit nicht verschiebbar, wenn sie nicht unter den ersten p sind.)

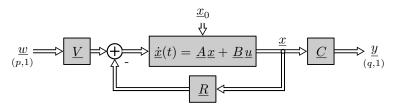
- 2. Die restlichen n-p Eigenwerte $\lambda_{p+1},\ldots,\lambda_n$ bleiben durch \underline{R} unbeeinflusst. (ohne Beweis)
- 3. Verschiebung von mehr als p Eigenwerten durch mehrfache Anwendung der modalen Regelung s. BB RLM 3-8 Zahlenbeispiel: s. BB RLM 3-9 bis 3-12

Anwendungsbeispiel: Modale Regelung eines 3-Tank-Systems | s. BB RLM 3-13 bis 3-17

Entkopplungsregelung 3.2.5

(Falb-Wolovich, 1967)

Ausgangspunkt: Zustands-Regelkreis



Voraussetzung: p = q (gleich viele Eingangs- wie Ausgangs(=Regel)-größen)

Entwurfsansatz:

Gemeinsamer Entwurf einer Zustandsrückführung \underline{R} und eines Vorfilters \underline{V} so, dass

- jede Regelgröße $y_i(t)$ ihrer Führungsgröße $w_i(t)$ $(i=1,\ldots,p)$ möglichst gut folgt $(\Rightarrow$ Führungsverhalten)
- jedes $y_i(t)$ auch nur durch das zugehörige $w_i(t)$ beeinflusst wird $(\Rightarrow Entkopplung)$

Herleitung der Regelung:

- 1. Analyse der Abhängigkeiten zwischen den Systemein- und -ausgangsgrößen Resultat: für jedes $y_i(t)$ $(i=1,\ldots,p)$ eine DGL abhängig von \underline{w} , d.h. verkoppelte Differentialgleichungen.
- 2. Syntheseschritte:
 - a) Bestimmung der ersten Entwurfsparameter in \underline{R} und \underline{V} zur Entkopplung der p Differentialgleichungen
 - b) Wahl der dann noch freien Parameter zur Vorgabe einer gewünschten Dynamik
- 1. Charakterisierung des Systemübertragungsverhaltens mittels der Differenzordnung Ausgangsgleichung (ohne Durchgriff):

$$\underline{y}_{(p,1)} = \underline{C}\underline{x} = \begin{bmatrix} \underline{c}_1^T \\ \vdots \\ \underline{c}_p^T \end{bmatrix} \underline{x} \quad \text{bzw. } y_i = \underline{c}_i^T\underline{x} \quad (i = 1, \dots, p)$$
(3.11)

Mögliche Abhängigkeit von \underline{u} bzw. \underline{w} erst bei Differentiation von (3.11)

erneute Differentiation:

$$\ddot{y}_{i} = c_{i}^{T} \underline{A} \dot{\underline{x}} = \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{2} \underline{x} + c_{i}^{T} \underline{A} \underline{B} \underline{u}$$

$$\downarrow \text{falls } \underline{c}_{i}^{T} \underline{A} \underline{B} = \underline{0}^{T}$$

$$= \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{2} \underline{x} \Rightarrow \text{ wieder keine direkte Abhängigkeit von } \underline{u}$$

$$\vdots \text{ wiederholte Differentiation}$$

$$\overset{(\delta_{i})}{y_{i}} = \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}} \underline{x} + \underbrace{\underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i-1}} \underline{B}}_{\neq 0^{T}} \underline{u}$$

 \Rightarrow Definition:

Differenzordnung δ_i (der Strecke bezüglich y_i)

:= niedrigste Ableitung von y_i , auf die die Eingangsgröße \underline{u} direkt einwirkt.

ermittelbar aus Berechnung der $\underline{c}_i^T \underline{A}^{\nu} \underline{B} \quad (\nu = 0, 1, 2, \dots)$

$$\begin{aligned} \underline{c}_i^T \, \underline{B} &= \underline{0}^T \\ \underline{c}_i^T \, \underline{A} \, \underline{B} &= \underline{0}^T \\ &\vdots \\ \underline{c}_i^T \, \underline{A}^{\delta_i - 2} \, \underline{B} &= \underline{0}^T \\ \underline{c}_i^T \, \underline{A}^{\delta_i - 1} \, \underline{B} &\neq \underline{0}^T \end{aligned}$$

damit gilt für y_i , (i = 1, ..., p):

$$y_{i}^{(\nu)} = \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\nu} \underline{x} \quad (\nu = 0, \dots, \delta_{i} - 1)$$
und
$$y_{i}^{(\delta_{i})} = \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}} \underline{x} + \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i} - 1} \underline{B} \underline{u}$$

$$\downarrow \text{Regelungsansatz: } \underline{u} = -\underline{R}\underline{x} + \underline{V}\underline{w}$$

$$y_i^{(\delta_i)} = \left(\underline{c}_i^T \underline{A}^{\delta_i} - \underline{c}_i^T \underline{A}^{\delta_i - 1} \underline{B} \underline{R}\right) \underline{x} + \underline{c}_i^T \underline{A}^{\delta_i - 1} \underline{B} \underline{V} \underline{w}$$
(3.12)

2. Reglersynthese mit Entkopplung und Dynamikvorgabe

Syntheseschritte:

a) Entkopplung der p Differentialgleichungen (3.12)

1. Ziel: jedes y_i soll nur durch ein jeweils zugehöriges w_i beeinflusst werden.

$$(3.12) \Rightarrow \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}-1} \underline{B} \underline{V} \underline{w} \stackrel{!}{=} K_{i} w_{i} \quad (K_{i} \text{ beliebig, konstant})$$

$$= [0, \dots, K_{i}, \dots, 0] \cdot \underline{w}$$

$$\downarrow \underline{w} \text{ beliebig}$$

$$\underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}-1} \underline{B} \underline{V} = [0, \dots, K_{i}, \dots, 0] \quad (i = 1 \dots, p)$$

$$\underline{c}_{1}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}-1} \underline{B} \underbrace{V} = \underbrace{\begin{bmatrix} K_{1} & \underline{0} \\ & \ddots \\ \underline{0} & K_{p} \end{bmatrix}}_{=:\underline{K}}$$

$$\Rightarrow \underline{V} = (\underline{D}^{*})^{-1} \underline{K}, \quad Entkopplungsvorfilter$$

$$(3.13)$$

(3.13) berechenbar, sofern die Entkoppelbarkeitsbedingung

$$\det \underline{D}^* \neq 0 \tag{3.14}$$

erfüllt ist.

aber: durch (3.13) noch keine Entkopplung in (3.12), da noch Einfluss von \underline{x} vorhanden:

$$\overset{(\delta_i)}{y_i} = \left(\underline{c_i^T} \underline{A}^{\delta_i} - \underline{c_i^T} \underline{A}^{\delta_i - 1} \underline{B} \underline{R}\right) \underline{x} + K_i w_i \quad (i = 1, \dots, p)$$

2. Ziel: jedes y_i nur von sich selbst und von w_i abhängig.

$$\Rightarrow (\underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}} - \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}-1} \underline{B} \underline{R}) \underline{x} \stackrel{!}{=} - \sum_{\nu=0}^{\delta_{i}-1} q_{i\nu} \underbrace{y_{i}}_{y_{i}} \quad (q_{i\nu} \text{ beliebig, konstant})$$

$$\downarrow \underline{x} \text{ beliebig}$$

$$\underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}-1} \underline{B} \underline{R} = \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}} + \sum_{\nu=0}^{\delta_{i}-1} q_{i\nu} \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\nu} \quad (i = 1, \dots, p)$$

$$\underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}-1} \underline{B} \underline{R} = \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\delta_{i}} + \sum_{\nu=0}^{\delta_{i}-1} q_{i\nu} \underline{c}_{i}^{T} \underline{A}^{\nu} \quad (i = 1, \dots, p)$$

$$\vdots \\ \underline{c}_{p}^{T} \underline{A}^{\delta_{p}-1} \underline{B} \underline{R} = \underbrace{\left[\underline{c}_{1}^{T} (\underline{A}^{\delta_{1}} + \sum_{\nu=0}^{\delta_{1}-1} q_{1\nu} \underline{A}^{\nu})\right]}_{=:\underline{F}}$$

$$\Rightarrow \underline{R} = (\underline{D}^{*})^{-1} \underline{F} \quad Entkopplungsrückführung$$

$$(3.15)$$

((3.15) berechenbar, sofern (3.14) erfüllt ist)

b) Vorgabe einer gewünschten Dynamik dazu: geeignete Wahl der noch freien Parameter $(K_i, q_{i\nu})$ des bisherigen Entwurfs

nun gilt: System entkoppelt in p Eingrößensysteme

$$\dot{y}_{i}^{\delta_{i}} + \sum_{\nu=0}^{\delta_{i}-1} q_{i\nu} \dot{y}_{i}^{(\nu)} = K_{i} w_{i} \qquad (3.16)$$

$$\dot{\mathcal{Y}}_{i}(s) = \underbrace{\frac{K_{i}}{s^{\delta_{i}} + \dots + q_{i1}s + q_{i0}}}_{=G_{i}(s)} \cdot w_{i}(s)$$

$$Y_i(s) = \underbrace{\frac{K_i}{s^{\delta_i} + \dots + q_{i1}s + q_{i0}}}_{=G_i(s)} \cdot w_i(s)$$

$$(3.17)$$

also:

- Festlegung der $q_{i\nu}$: Polvorgabe für die gewünschte Dynamik der $G_i(s)$
- Festlegung der K_i : $K_i = q_{i0}$ für stationäre Genauigkeit der $G_i(s)$

Fazit

Erfüllt ein System mit p Ein- und Ausgangsgrößen die Entkoppelbarkeitsbedingung (3.14), so lässt es sich durch die Entkopplungsregelung $\underline{u} = -\underline{R}\underline{x} + \underline{V}\underline{w}$ mit \underline{R} gemäß (3.15) und \underline{V} gemäß (3.13) in p unabhängige Teilsysteme (3.16) bzw. (3.17) zerlegen.

Anmerkungen:

aus den einzelnen δ_i definierbar

Definition:

Differenzordnung δ der Strecke

 $:= Summe \ der \ einzelnen \ \delta_i, \ d.h. \ \delta = \delta_1 + \cdots + \delta_p$

Differenzordnung hat maßgeblichen Einfluss auf Entwurf

- $\delta = n$ (volle Differenzordnung der Strecke): alle n Eigenwerte des Systems vorgebbar
- $\delta < n$: nur δ Eigenwerte vorgebbar, restliche $n \delta$ Eigenwerte nicht in den $G_i(s)$ enthalten. \Rightarrow nur δ Übertragungspole vorhanden (vgl. 2.4.2), d.h. das Verfahren bewirkt die Entkopplung durch Kompensation von $n-\delta$ Systempolen durch invariante Nullstellen (Abkopplungsnullstellen), die dadurch unbeobachtbar werden (Steuerbarkeit bleibt erhalten).

Problem: Falls instabile Eigenwerte unter den $n-\delta$ unbeobachtbaren Eigenwerten: Synthese unbrauchbar (Regelkreis entkoppelt, aber instabil)

Also: Stets nachträgliche Überprüfung der Stabilität erforderlich anhand der

- a) Eigenwerte des Regelkreises: $det(\lambda I (A BR)) = 0$ oder
- b) invariante Nullstellen der Strecke: det $P(\eta) = 0$

(ggf. partielle Entkopplung möglich

$$\underline{G}(s) = \begin{bmatrix} G_1(s) & & & \underline{0} \\ & \ddots & & & \\ G_{j1}(s) & \dots & G_{j}(s) & \dots & G_{jp}(s) \\ & & & \ddots & \\ \underline{0} & & & & G_p(s) \end{bmatrix}$$

unter Verzicht auf Kompensation von Nullstellen rechts der j-Achse.)

Anwendungsbeispiel: Entkopplungsregelung für das 3-Tank-System s. BB RLM 3-18 bis 3-24

3.2.6 Vollständige modale Synthese: Allgemeine Darstellung vollständiger Zustandsrückführungen

Bisher: spezieller Reglerentwurf

Jetzt: Herleitung einer allgemeinen Reglerformel

Ausgangspunkt: Regelkreis $\underline{\dot{x}} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})\underline{x}$ mit Regler \underline{R} , der Eigenwerte $\lambda_{R1}, \dots, \lambda_{Rn}$ festlegt.

Herleitungsvoraussetzungen (unwesentlich):

- rg $\underline{B} = p$ (Höchstrang)
- Eigenwerte $\lambda_1, \ldots, \lambda_n$ von A einfach
- Eigenwerte $\lambda_{R1}, \dots, \lambda_{Rn}$ von $(\underline{A} \underline{B}\underline{R})$ einfach

unwesentlich (nur für leichtere Herleitung)

• $\lambda_{Ri} \neq \lambda_j$ (Eigenwerte von Strecke und Regelkreis verschieden)

 $\Rightarrow \ \underline{v}_{R1},\dots,\underline{v}_{Rn}$ vom Regelkreis linear unabhängig (d.h. $\underline{V}_R:=[\underline{v}_{R1},\dots,\underline{v}_{Rn}]$ regulär)

Charakteristische Gleichung des Regelkreises:

$$[\lambda_{Ri}\underline{I} - (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})] \underline{v}_{Ri} = \underline{0}$$
bzw.
$$(\lambda_{Ri}\underline{I} - \underline{A}) \underline{v}_{Ri} = -\underline{B} \underbrace{\underline{R}\underline{v}_{Ri}}_{=:p_i} \quad (i = 1, \dots, n)$$

Idee ROPPENECKER (1981)

Definition:

Parametervektoren

$$\underline{p}_i = \underline{R} \cdot \underline{v}_{Ri} \tag{3.18}$$

$$\Rightarrow (\lambda_{Ri} \underline{I} - \underline{A}) \underline{v}_{Ri} = -\underline{B} \underline{p}_{i}$$
bzw.
$$\underline{v}_{Ri} = (\underline{A} - \lambda_{Ri} \underline{I})^{-1} \underline{B} \underline{p}_{i} \quad (i = 1, \dots, n)$$
(3.19)

man erhält mit (3.18), (3.19):

$$\begin{aligned} [\underline{p}_1, \dots, \underline{p}_n] &= \underline{R} \cdot [\underline{v}_{R1}, \dots, \underline{v}_{Rn}] \\ & \quad \quad \downarrow \cdot \underline{V}_R^{-1} \\ & \quad \quad \underline{R} = [\underline{p}_1, \dots, \underline{p}_n] \cdot \underline{V}_R^{-1} \end{aligned}$$

bzw.

$$\underline{R} = [\underline{p}_1, \dots, \underline{p}_n] \cdot \left[(\underline{A} - \lambda_{R1} \underline{I})^{-1} \underline{B} \underline{p}_1, \dots, (\underline{A} - \lambda_{Rn} \underline{I})^{-1} \underline{B} \underline{p}_n \right]^{-1}$$
(3.20)
$$(Allgemeine Zustandsreglerformel)$$

nun gilt

bei beliebiger* Vorgabe der Eigenwerte λ_{Ri} und der Parametervektoren \underline{p}_i in (3.20) erzeugt dieses \underline{R} tatsächlich die Eigenwerte λ_{Ri} im Regelkreis.

Beweis: s. BB RLM 3-25 bis 3-27

^{*} einzige Einschränkung: \underline{p}_i müssen so gewählt werden, dass die \underline{v}_{Ri} in (3.20) linear unabhängig sind. (praktisch bedeutungslos)

Anmerkungen:

1. Entwurfsparameter in (3.20): λ_{Ri} und \underline{p}_i Geometische Bedeutung der p_i : aus Modaltransformation (s. 2.1)

$$\underline{x}(t) = \sum_{i=1}^{n} x_{i}^{*} \underline{v}_{Ri}$$

$$\downarrow \underline{R}.$$

$$\underline{\underline{R}\underline{x}(t)} = \sum_{i=1}^{n} x_{i}^{*} \underline{\underline{R}\underline{v}_{Ri}} \quad (i = 1, \dots, n)$$

also: Die Parametervektoren \underline{p}_i spannen den (negativen) Steuerraum auf. (analog zu den Eigenvektoren für den Zustandsraum!)

- 2. ohne Beweis: Parametervektoren sind (im Gegensatz zu den Eigenvektoren!) invariant gegenüber linearer Zustandstransformation
 - $\Rightarrow p_i$ (wie die λ_{Ri}) geometrische Regelkreis- Eigenschaften
- 3. falls $\lambda_{Ri} = \lambda_j$ gewünscht:

in (3.20):
$$\bullet \underline{p}_i = 0$$

 $\bullet \underline{v}_{Ri} = \underline{v}_i$

Fazit:

aus vollständiger modaler Synthese ersichtlich: Eigenwerte λ_{Ri} und Parametervektoren \underline{p}_i sind natürliche Entwurfsparameter für \underline{R} , wobei die

- Eigenwerte für Stabilitätsverhalten
- Parametervektoren für weitere Zielsetzungen

verantwortlich sind.

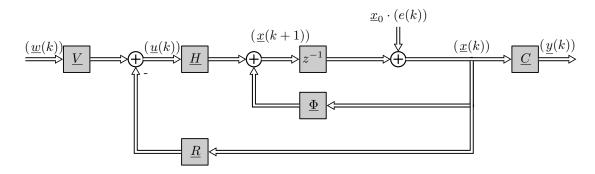
3.3 Regelung bei zeitdiskreten Zustandsmodellen

3.3.1 Regelungsstruktur und Grundprinzip des Entwurfs

analoge Prinzipien wie beim zeitkontinuierlichen Entwurf, an zeitdiskrete Verhältnisse anzupassen.

Struktur zeitdiskreter Regelungen:

ganz analog zum zeitkontinuierlichen Fall, s. BB RLM 3-28



also: $\underline{u}(k) = -\underline{R}\underline{x}(k) + \underline{V}\underline{w}(k)$ Dabei:

- (I) \underline{R} für Störverhalten
- (II) \underline{V} für Führungsverhalten

Führungsverhalten (II) (wenn Störverhalten zufriedenstellend):

Ziel: stationäre Genauigkeit

$$y(k) = \underline{w}(k)$$
 für $k \to \infty$

Stationärer Zustand:

$$\underline{x}(k+1) \stackrel{!}{=} \underline{x}(k) = \underline{x}_s \quad \Rightarrow \underline{y}(k) = \underline{y}_s = \underline{C}\underline{x}_s$$

$$\underline{u}(k) = \underline{u}_s$$

$$\underline{w}(k) = \underline{w}_s$$

$$\Rightarrow \underline{x}_s = \left(\underline{\phi} - \underline{H}\underline{R}\right)\underline{x}_s + \underline{H}\underline{V}\underline{w}_s$$

$$\underbrace{\left(\underline{I} - \underline{\phi} + \underline{H}\underline{R}\right)}_{\text{regulär für stabiles }\underline{R}} \underline{x}_s = \underline{H}\underline{V}\underline{w}_s$$

$$\Rightarrow \underline{x}_s = \left(\underline{I} - \underline{\phi} + \underline{H}\underline{R}\right)^{-1}\underline{H}\underline{V}\underline{w}_s$$
 Ausgangsgleichung:
$$\underline{y}_s = \underline{C}\underline{x}_s = \underbrace{\underline{C}\left(\underline{I} - \underline{\phi} + \underline{H}\underline{R}\right)^{-1}\underline{H}\underline{V}}_{=\underline{I}}\underline{w}_s$$

$$\stackrel{!}{\underline{I}}_{$$

$$\Rightarrow \underline{V} = \left[\underline{C} \left(\underline{I} - \underline{\phi} + \underline{H}\underline{R}\right)^{-1} \underline{H}\right]^{-1} \quad \textit{Vorfilter für station\"{a}re Genauigkeit}$$

Störverhalten (I): analog zu zeitkontinuierlichem Fall

Entwurf der Zustandsrückführung durch Eigenwert-Vorgabe

- 1. Wahl geeigneter Eigenwerte, dabei zu beachten
 - (a) Stabilität

sicher (s.früher): $|\lambda_i| < 1$

bei einfachen Eigenwerten (s. früher): $\underline{x}(k) = \sum_{i=1}^{n} c_i \underline{v}_i \lambda_i^k$ also: je kleiner $|\lambda_i| < 1$, desto schnelleres Abklingen.

 \Rightarrow Vorgabe eines Kreises K mit Radius R, sodass gilt

$$|\lambda_i| < R < 1$$

(b) hinreichende Schwingungsdämpfung

ohne Herleitung:

 λ_i innerhalb von Kurve C, wobei

C "herzförmige" Kurve

(d: Dämpfung eines kontinuierlichen PT_2 -Gliedes. Zusammenhang mit konjugiert komplexen Eigenwerten $z=re^{j\varphi}$ und $\bar{z}=re^{-j\varphi}$: $r=e^{-\frac{d}{\sqrt{1-d^2}}\varphi}$, $0<\varphi<\pi$)

Verhältnisse: s. BB RLM 3-29

2. Konkrete Synthese von \underline{R}

analog zum zeitkontinuierlichen Fall. Vorgabe des charakteristischen Polynoms

$$\det \left[z\underline{I} - \left(\underline{\phi} - \underline{H}\underline{R} \right) \right] \stackrel{!}{=} \prod_{i=1}^{n} (z - \lambda_{Ri})$$

- \Rightarrow Synthesegleichungen (n Gleichungen für die $p \cdot n$ Elemente von \underline{R})
 - a) p = 1: Ackermann-Formel (vgl 3.2.2 bzw. s. BB RLM 3-4)

$$\underline{R} = \underline{r}^{T} = \underline{k}_{0}^{T} \left(p_{0} \underline{I} + p_{1} \underline{\phi} + \dots + p_{n-1} \underline{\phi}^{n-1} + \underline{\phi}^{n} \right)$$

$$\underline{k}_0^T$$
: letzte Zeile von $\underline{Q}_s^{-1} = [\underline{h},\underline{\phi}\,\underline{h},\dots,,\underline{\phi}^{n-1}\,\underline{h}]^{-1}$

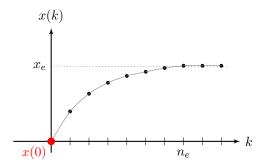
b) p > 1: unendlich viele Lösungen spezielle Lösung: Zustands-Deadbeat-Regler

3.3.2 Zustandsregler für endliche Einstellzeit (Zustands-Deadbeat-Regler)

Ziel: Ermittlung eines Zustandsreglers, der $\underline{x}(k)$ des geregelten Systems in n_e Schritten von beliebigem Anfangszustand $\underline{x}(0) = \underline{x}_0$ in einen vorgegebenen Endpunkt \underline{x}_e überführt und dort festhält:

$$\underline{x}(k) = \underline{x}_e \quad \forall k \ge n_e$$

Beispiel: (n = 1)



 $\Rightarrow \forall k \geq n_e$ gilt:

$$\underline{x}(k) = \underline{x}_e = \underline{x}_s$$

$$\underline{u}(k) = \underline{u}_s$$
stationärer Zustand

Ausgangspunkt: Steuerfolge, die \underline{x}_0 in $n_e=m$ Schritten nach \underline{x}_s bringt (s. früher)

$$\underbrace{Q}_{(n,m\cdot p)} \cdot \begin{bmatrix} \underline{u}(m-1) \\ \vdots \\ \underline{u}(0) \end{bmatrix} = \left[\underline{x}_s - \underline{\phi}^m \underline{x}_0 \right]$$
(3.21)

mit $\frac{n}{p} \leq m \leq n$ \Rightarrow Steuerbarkeitsindex m_s (s. 2.4.1)

$$\operatorname{rg}\, \underline{Q}_{m_s}=n$$

Fallunterscheidung:

a) $m\cdot p=n$: \underline{Q}_m -Matrix (n,n)regulär. Aus (3.21) folgt:

$$(3.21) \Rightarrow \begin{bmatrix} \underline{u}(m-1) \\ \vdots \\ \underline{u}(0) \end{bmatrix} = \underline{Q}_{m}^{-1} \cdot \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}_{0} \right]$$

$$= \underbrace{\left[\underline{H}, \underline{\phi} \underline{H}, \dots, \underline{\phi}^{m-1} \underline{H} \right]^{-1}}_{=: \left[\underbrace{\underline{K}_{m-1}}_{\vdots} \right]} \cdot \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}_{0} \right]$$

also: Steuerung, die \underline{x}_0 in $m=n_e$ Schritten nach \underline{x}_e überführt:

$$\underline{u}(0) = \underline{K}_0 \left[\underline{x}_s - \underline{\phi}^m \underline{x}_0 \right] \\
\vdots \\
\underline{u}(m-1) = \underline{K}_{m-1} \left[\underline{x}_s - \underline{\phi}^m \underline{x}_0 \right]$$

Übergang zur Regelung:

gesucht: $\underline{u}(\nu)$ in Abhängigkeit von $\underline{x}(\nu)$

Ablauf der Steuerung:

$$\begin{array}{l} \underline{x}_{0} \\ \downarrow \quad \underline{u}(0) = \underline{K}_{0} \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}_{0}\right] \\ \underline{x}(1) \stackrel{!}{=} \underline{x}'_{0} \colon \text{Startpunkt einer 2. Steuerfolge, die } \underline{x}'_{0} \text{ nach } \underline{x}_{e} \text{ "überführt} \\ \downarrow \quad \underline{u}(1) = \underline{K}_{1} \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}_{0}\right] = \underline{u}'(0) = \underline{K}_{0} \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}'_{0}\right] = \underline{K}_{0} \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}(1)\right] \\ \underline{x}(2) \\ \downarrow \quad \underline{u}(2) = \underline{K}_{2} \left[\underline{x}_{s} - \underline{\phi}^{m} \underline{x}_{0}\right] \\ \vdots \\ \downarrow \quad \underline{u}(m-1) \\ \underline{x}(m) = \underline{x}_{e} = \underline{x}_{s} \\ \downarrow \quad \underline{u}_{s} \\ \underline{x}_{s} \\ \vdots \end{array}$$

allgemein:

$$\underline{u}(k) = \underline{K}_0 \left[\underline{x}_s - \underline{\phi}^m \underline{x}(k) \right] \quad k = 0, \dots, m - 1$$

$$= -\underline{K}_0 \underline{\phi}^m \underline{x}(k) + \underline{K}_0 \underline{x}_s$$

$$= -\underline{R}\underline{x}(k) + \underline{u}(s)$$

also:

$$\underline{R} = \underline{K}_0 \underline{\phi}^m \quad Zustands\text{-}Deadbeat\text{-}Regler$$

$$\underline{R} \text{ bringt } \underline{x}(k) \text{ in } m \text{ Schritten von } \underline{x}_0 \text{ nach } \underline{x}_e$$

$$(3.22)$$

$$(\underline{K}_0 : \text{letzten } p$$
 Zeilen von $\underline{Q}_m^{-1})$

Sonderfall:
$$p = 1 \Rightarrow n = m$$

 $\Rightarrow \underline{Q}_m = \underline{Q}_s = [\underline{h}, \underline{\phi}\underline{h}, \dots, \underline{\phi}^{n-1}\underline{h}]$

$$\underline{\underline{r}^{T} = \underline{k}_{0}^{T} \underline{\phi}^{n} \quad SISO\text{-}Zustands\text{-}Deadbeat\text{-}Regler} \\
\underline{\underline{r}^{T} \text{ bringt } \underline{x}(k) \text{ in } n \text{ Schritten von } \underline{x}_{0} \text{ nach } \underline{x}_{e}}$$
(3.23)

$$(\underline{k}_0^T$$
: letzte Zeile von $\underline{Q}_s^{-1})$

Anmerkung: leichte Bestimmung von \underline{k}_0^T aus

$$\frac{\underline{Q}_s^{-1}\underline{Q}_s = \underline{I}}{\left[\vdots\atop\underline{k}_0^T\right]\left[\underline{h},\underline{\phi}\underline{h},\ldots,\underline{\phi}^{n-1}\underline{h}\right] = \underline{I}}$$

möglich.

(3.23)entspricht $Spezialfall\ der\ Eigenwert-Vorgabe\ (s. 3.3.1)$ Ackermann-Formel:

$$\underline{r}^T = \underline{k}_0^T \left(p_0 \underline{\phi}^0 + p_1 \underline{\phi} + \dots p_{n-1} \underline{\phi}^{n-1} + \underline{\phi}^n \right)$$

Vergleich mit (3.23): $p_0 = p_1 = \cdots = p_{n-1} = 0$

 \Rightarrow charakteristisches Polynom des Regelkreises: $\prod\limits_{i=1}^{n}{(z-\lambda_{Ri})}\stackrel{!}{=}z^{n}$

also:

alle Eigenwerte des Regelkreises liegen in $z=0,\,\mathrm{d.h.}$ der Zustands-Deadbeat- Regler verschiebt alle Pole nach z=0

b) $m \cdot p > n$: unendlich viele Steuerungen erfüllen Vorgabe. Zum Beispiel betragskleinste Steuerung (ohne Herleitung)

$$\begin{bmatrix} \underline{u}(m-1) \\ \vdots \\ \underline{u}(0) \end{bmatrix} = \underline{Q}_m^T \left(\underline{Q}_m \underline{Q}_m^T \right)^{-1} \left[\underline{x}_s - \underline{\phi}^m \underline{x}_0 \right]$$

 \Rightarrow Entwurf wie bei a) zunächst nicht möglich.

Abhilfe: Erweiterung der Strecke um r fiktive Zustandsgrößen, sodass gilt:

$$m \cdot p = n + r$$

$$r \underbrace{\left[\underbrace{\underline{x}(k+1)}_{\underline{x}^*(k+1)} \right]}_{=\hat{\underline{x}}(k+1)} = \underbrace{\left[\underbrace{\underline{\phi}}_{\underline{A}^*} \quad \underline{0} \right]}_{=\hat{\phi}} \underbrace{\left[\underbrace{\underline{x}(k)}_{\underline{x}^*(k)} \right]}_{=\hat{\underline{x}}(k)} + \underbrace{\left[\underbrace{\underline{H}}_{\underline{B}^*} \right]}_{=\hat{H}} \underline{u}(k)$$

dabei $\underline{A}^*,\underline{B}^*$ so zu wählen, dass

$$\underline{\hat{Q}}_{m} = \left[\underline{\hat{H}}, \underline{\hat{\phi}}\underline{\hat{H}}, \dots, \underline{\hat{\phi}}^{m-1}\underline{\hat{H}}\right]$$

regulär ($\stackrel{\wedge}{=}$ erweiterte Strecke steuerbar!)

 \Rightarrow Entwurf wie bei a) möglich:

$$\underline{u}(k) = -\underline{\hat{K}}_{0} \underline{\hat{c}}^{m} \underline{\hat{x}}(k)
= -\underline{\hat{K}}_{0} \underline{\hat{c}}^{m} \underline{\hat{x}}(k) = -\underline{\hat{K}}_{0} \begin{bmatrix} \underline{\phi}^{m} & \underline{0} \\ \underline{A}^{*} \underline{\phi}^{m-1} & \underline{0} \end{bmatrix} \underline{\hat{x}}(k)
\underline{u}(k) = -\underline{\hat{K}}_{0} \begin{bmatrix} \underline{\phi} \\ \underline{A}^{*} \end{bmatrix} \underline{\phi}^{m-1} \underline{x}(k)$$
(3.24)

Kapitel 4

Synthese von Zustandsbeobachtern

bisher: Regelung mit Zustandsrückführung

⇒ alle Zustandsgrößen müssen messbar sein (in Praxis nicht immer erfüllt!)

Abhilfe: Ermittlung von \underline{x} aus den messbaren Größen durch sogenannte Beobachter

4.1 Vollständiger Beobachter

4.1.1 Gleichungen und Struktur des vollständigen Beobachters

Ausgangspunkt: vollständig beobachtbare Strecke (vgl. 2.4.2)

$$\frac{\dot{x}}{\underline{y}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}
\underline{y}_{(q,1)} = \underline{C}\underline{x}$$
(4.1)

yals $\textit{Messgr\"{o}\betaen}$ angenommen.

Änsatz: Parallelschaltung eines Systems gleicher Dynamik mit Zustandsvektor $\underline{\hat{x}}_{(n,1)}(t)$ des Beobachters als Schätzwert für $\underline{x}(t)$:

$$\frac{\dot{\hat{x}} = \underline{A}\,\hat{x} + \underline{B}\,\underline{u}}{\hat{y} = \underline{C}\,\hat{x}}$$

Struktur:

$$\underline{u} \xrightarrow{\underline{x}_0} \underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} \xrightarrow{\underline{x}} \underline{C} \xrightarrow{\underline{y}} \underline{\hat{y}} = \underline{y} - \underline{\hat{y}}$$

$$\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{\hat{x}} + \underline{B}\underline{u} + \underline{L}\underline{\hat{y}} \xrightarrow{\underline{\hat{x}}} \underline{C}$$

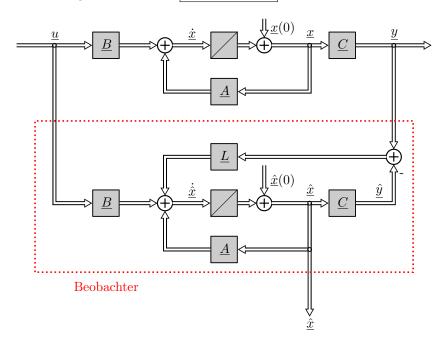
Problem: Da \underline{x}_0 unbekannt, ist normalerweise auch $\underline{\hat{x}}_0 \neq \underline{x}_0$ und daher $\underline{\hat{x}}(t) \neq \underline{x}(t)$ **Abhilfe:**

Vergleich der Messgrößen \underline{y} und der Ausgangsgrößen $\underline{\hat{y}}$ und Rückführung der Differenz über die sogenannte $\overline{Beobachtermatrix}$ \underline{L} zur Korrektur

 \Rightarrow Vollständiger Zustandsbeobachter (D. G. LUENBERGER, 1964/66) (Identitätsbeobachter, Luenberger Beobachter)

$$\dot{\underline{\hat{x}}}(t) = (\underline{A} - \underline{L}\underline{C})\hat{\underline{x}}(t) + \underline{B}\underline{u}(t) + \underline{L}\underline{y}(t) \tag{4.2}$$

Strukturbild des vollständigen Beobachters: s. BB RLM 4-1

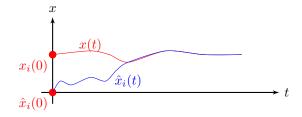


Wahl von \underline{L} : Forderung: $\underline{\hat{x}}(t)$ soll $\underline{x}(t)$ möglichst gut nachbilden, d.h. der *Schätzfehler* $\underline{\hat{x}} := \underline{x} - \underline{\hat{x}}$ soll möglichst klein sein, mindestens

$$\underline{\tilde{x}}(t) \to \underline{0} \quad \text{für } t \to \infty$$
 (4.3)

für beliebige $\underline{x}(0)$, $\underline{\hat{x}}(0)$

Beispiel:



dazu:

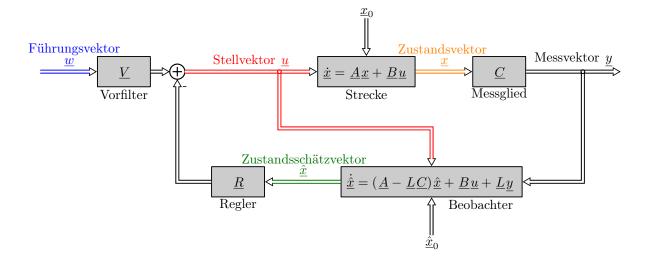
- System: $\frac{\dot{x}}{y} = \frac{Ax}{Cx} + \frac{Bu}{2}$
- Beobachter: $\underline{\dot{x}} = (\underline{A} \underline{L}\underline{C})\underline{\hat{x}} + \underline{B}\underline{u} + \underline{L}y$

$$(4.1), (4.2): \quad \dot{\underline{x}}(t) = (\underline{x} - \hat{\underline{x}}(t)) = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} - \left[(\underline{A} - \underline{L}\underline{C}) \, \hat{\underline{x}} + \underline{B}\underline{u} + \underline{L} \underbrace{\underline{y}}_{=\underline{C}\underline{x}} \right]$$
$$= (\underline{A} - \underline{L}\underline{C}) \, \underline{\tilde{x}}(t)$$

vgl. 2.2.2: Forderung (4.3) genau dann erfüllt, wenn alle Eigenwerte β_1, \ldots, β_n der Beobachtersystemmatrix ($\underline{A} - \underline{L}\underline{C}$) links der j-Achse liegen.

4.1.2 Synthese des vollständigen Beobachters

Struktur des über den Beobachter geschlossenen Regelkreises: s. BB RLM 4-2



Hierbei zwei zentrale Fragen zu klären:

- A) Welchen Einfluss hat der Beobachter auf die Dynamik des Regelkreises?
- B) Wie wird die Beobachtermatrix \underline{L} konkret entworfen?

Antworten:

A) Dynamischer Einfluss des Beobachters:

es gilt: Die Einführung des Beobachters in den Regelkreis verändert die Eigenwerte $\lambda_{R1}, \ldots, \lambda_{Rn}$ des Regelkreises nicht, zu ihnen treten lediglich die Beobachter-Eigenwerte β_1, \ldots, β_n hinzu!

Grund: Separationstheorem $\[$ s. BB RLM 4-3 $\]$

also: separater Entwurf von Regler und Beobachter möglich!

B) Beobachter-Synthese

analoges Vorgehen zum Reglerentwurf: Polvorgabe!

- 1. Wahl der Beobachter-Eigenwerte β_1, \ldots, β_n : links von den Eigenwerten $\lambda_{R1}, \ldots, \lambda_{Rn}$ (rechnergestützt) \Rightarrow Beobachter-Vorgabe schneller abgeschlossen als System-Vorgänge (aber nicht zu weit links, vgl. 3.2.2)
- 2. Wahl von \underline{L}

Vorgabe für charakteristische Gleichung:

$$\det[s\underline{I} - (\underline{A} - \underline{L}\underline{C})] \stackrel{!}{=} \prod_{\nu=1}^{n} (s - \beta_{\nu})$$

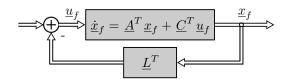
Problem: etwas andere Struktur als frühere Polvorgabe

$$\det[s\underline{I} - (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})] \stackrel{!}{=} \prod_{\nu=1}^{n} (s - \lambda_{R\nu})$$

Abhilfe: Transposition von $(\underline{A} - \underline{LC})$ (Eigenwerte bleiben gleich!)

$$\det\left[s\underline{I} - \left(\underline{A}^T - \underline{C}^T\underline{L}^T\right)\right] \stackrel{!}{=} \prod_{\nu=1}^n (s - \beta_{\nu})$$

 $\stackrel{\wedge}{=}$ Polvorgabe für einen fiktiven Regelkreis



mit

- \underline{A}^T statt \underline{A}
- C^T statt B
- L^T statt R
- β_{ν} statt $\lambda_{R\nu}$
- q statt p

vgl. mit früher: Beobachter-Eigenwerte genau dann beliebig vorgebbar, wenn die fiktive Strecke vollständig steuerbar ist.

also:

$$\begin{array}{c} \underline{Q}_{Sf} = \left[\underline{C}^T, \underline{A}^T\underline{C}^T, \dots, (\underline{A}^T)^{n-1}\underline{C}^T\right] \quad \text{muss H\"ochstrang haben} \\ \updownarrow \\ \underline{Q}_{Sf}^T = \begin{bmatrix} \underline{C} \\ \underline{C}\underline{A} \\ \vdots \\ \underline{C}\underline{A}^{n-1} \end{bmatrix} = \underline{Q}_B \quad \text{muss H\"ochstrang haben} \end{array}$$

\Rightarrow Alternative Beobachtbarkeitsdefinition:

Ein System ist dann und nur dann vollständig beobachtbar, wenn eine beliebige Eigenwert-Konfiguration für einen vollständigen Beobachter vorgegeben werden kann

konkrete Bestimmung von \underline{L} :

- SISO-Entwurf: Ackermann-Formel s. BB RLM 4-4

 Beispiel: s. BB RLM 4-5
- MIMO-Entwurf: beliebiges Verfahren, z.B. Entwurf durch modale Regelung (s.3.2.4)

$$\underline{R} = \begin{bmatrix} \underline{w}_1^T \underline{B} \\ \vdots \\ \underline{w}_p^T \underline{B} \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} \lambda_1 - \lambda_{R1} & \underline{0} \\ \vdots & \ddots & \\ \underline{0} & \lambda_p - \lambda_{Rp} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \underline{w}_1^T \\ \vdots \\ \underline{w}_p^T \end{bmatrix}$$

hier: statt \underline{w}_{ν} die Linkseigenvektoren $\underline{\tilde{w}}_{\nu}$ von \underline{A}^T zu bestimmen.

$$\underbrace{\tilde{w}_{\nu}^{T} \left(\lambda_{\nu} \underline{I} - \underline{A}^{T} \right)}_{\text{\downarrowTransposition}} = \underline{0}^{T}
\left(\lambda_{\nu} \underline{I} - \underline{A} \right) \underbrace{\tilde{w}_{\nu}}_{\stackrel{!}{\underline{\underline{v}}_{\nu}}} = \underline{0}$$

d.h. Linkseigenvektoren $\underline{\tilde{w}}_{\nu}$ von $\underline{A}^T \stackrel{!}{=}$ Eigenvektoren \underline{v}_{ν} von \underline{A}

$$\Rightarrow \underline{L} = [\underline{v}_1, \dots, \underline{v}_q] \begin{bmatrix} \lambda_1 - \beta_1 & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & & \lambda_q - \beta_q \end{bmatrix} [\underline{C}\underline{v}_1, \dots, \underline{C}\underline{v}_q]^{-1}$$

4.2 Reduzierter Beobachter

bisher: Ermittlung aller Zustandsgrößen durch den vollständigen Beobachter, auch der gemessenen!

jetzt: Aufwandsreduktion durch Schätzung nur der nicht messbaren Zustandsgrößen (=: Sensorkoordinaten)

hierzu: Umordnung des Zustandsvektors

$$\underline{\underline{x}}_{(n,1)} = \left[\underline{\underline{y}}_{\underline{I}} \right] \quad \text{mit } \underline{\underline{y}} : \text{ Messgrößen } (y_1, \dots, y_q),$$
$$\underline{\underline{r}} : \text{ Sensorkoordinaten } (r_1, \dots, r_{n-q})$$

damit:

$$\dot{\underline{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}$$

$$\downarrow \text{Umordnung wie oben}$$

$$\left[\frac{\underline{y}}{r}\right]^{\bullet} = \begin{bmatrix} \underline{A}_{11} & \underline{A}_{12} \\ A_{21} & A_{22} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \underline{y} \\ \underline{r} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \underline{B}_{1} \\ B_{2} \end{bmatrix} \underline{u}$$

bzw.:

$$\begin{split} \underline{\dot{y}} &= \underline{A}_{11} \underline{y} + \underline{A}_{12} \underline{r} + \underline{B}_1 \underline{u} \\ \underline{\dot{r}} &= \underline{A}_{21} \underline{y} + \underline{A}_{22} \underline{r} + \underline{B}_2 \underline{u} \end{split}$$

Idee: Interpretation als neues System mit Zustand \underline{r}

$$\underbrace{\dot{\underline{r}}}_{=\underline{\dot{x}}^*} = \underbrace{\underline{A}_{22}}_{=\underline{A}^*} \underbrace{\underline{r} + \underbrace{\left(\underline{A}_{21}\underline{y} + \underline{B}_{2}\underline{u}\right)}}_{=\underline{B}^* \cdot \underline{u}^*} \Rightarrow \underline{\dot{x}}^* = \underline{A}^*\underline{x}^* + \underline{B}^* \cdot \underline{u}^*$$

$$\underline{\dot{y} - \underline{A}_{11}\underline{y} - \underline{B}_{1}\underline{u}}_{=\underline{y}^*} = \underbrace{\underline{A}_{12}}_{=\underline{C}^*} \underline{r} \Rightarrow \underline{y}^* = \underline{C}^*\underline{x}^*$$

 \Rightarrow Entwurf eines vollständigen Beobachters für das neue System

$$\dot{\underline{r}} = (\underline{A}_{22} - \underline{L}\underline{A}_{12})\,\hat{\underline{r}} + (\underline{A}_{21}\underline{y} + \underline{B}_{2}\underline{u}) + \underline{L}(\underline{\dot{y}} - \underline{A}_{11}\underline{y} - \underline{B}_{1}\underline{u}) \tag{4.4}$$

(Wahl von \underline{L} so, dass Eigenwerte von $(\underline{A}_{22} - \underline{L}\underline{A}_{12})$ links von den Eigenwerten des ohne Beobachter geschlossenen Regelkreises liegen!)

Problem von (4.4): Differentiation des Messvektors enthalten.

Abhilfe: statt \hat{r} den Beobachterzustand

$$\underline{\rho} := \underline{\hat{r}} - \underline{L}\underline{y}$$

verwenden.

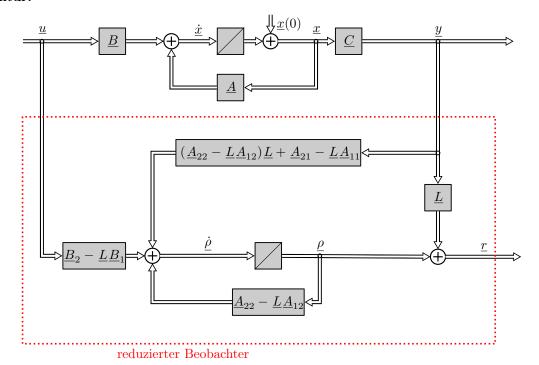
$$(4.4) \Rightarrow \dot{\rho} = (\underline{A}_{22} - \underline{L}\underline{A}_{12}) \left(\rho + \underline{L}y\right) + (\underline{A}_{21}y + \underline{B}_{2}\underline{u}) - \underline{L}\underline{A}_{11}y - \underline{L}\underline{B}_{1}\underline{u}$$

also:

$$\frac{\dot{\rho} = (\underline{A}_{22} - \underline{L}\underline{A}_{12}) \, \underline{\rho} + \left[(\underline{A}_{22} - \underline{L}\underline{A}_{12}) \, \underline{L} + \underline{A}_{21} - \underline{L}\underline{A}_{11} \right] \underline{y} + (\underline{B}_2 - \underline{L}\underline{B}_1) \, \underline{u}}{\hat{r} = \underline{\rho} + \underline{L}\underline{y}}$$

Reduzierter Beobachter ((n-q)-ter Ordnung)

Struktur:



Beispiele: $Verlade br\"{u}cke$

• Entwurf eines reduzierten Beobachters: s. BB RLM 4-6 bis 4-9

• Vergleich vollständiger/reduzierter Beobachter: s. BB RLM 4-10 bis 4-18

Kapitel 5

Reglersynthese zur Beseitigung von Dauerstörungen

bisher: Beseitigung von Anfangsstörungen behandelt. jetzt: Dauerstörungen betrachtet, dabei Klassifikation gemäß Messinformation

- 1. Störgrößen messbar
- 2. Störgrößen nicht messbar, aber ihre prinzipielle Dynamik bekannt
- 3. Störgrößen und deren Dynamik unbekannt

5.1 Störgrößenaufschaltung

Gegeben: dauergestörtes System

$$\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} + \underline{E}\underline{z}, \quad \text{mit} \quad \frac{\underline{E}}{\stackrel{(n,m)}{(n,m)}} : \quad \text{konst.}, \\ \underline{\underline{z}} : \quad St\"{o}rgr\"{o}\beta envektor, \text{ messbar}$$

Regelungsansatz:

$$\underline{u} = \underline{u}_R + \underline{u}_z, \qquad (\underline{u}_R = -\underline{R}\underline{x}, \text{ s. Kap. 3.2.1})$$

$$\Rightarrow \underline{\dot{x}} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})\underline{x} + \underbrace{\underline{B}\underline{u}_z + \underline{E}\underline{z}}_{\text{Entwurf wie gehabt}} \stackrel{!}{\underline{\underline{0}}}_{\text{:: Störgrößenelimination}}$$

also:

$$\underline{B}\underline{u}_z + \underline{E}\underline{z} = \underline{0}$$

(n Synthesegleichungen für die p Elemente von $\underline{u}_z)$

Lösung der Synthesegleichungen:

a) $\underline{p} = \underline{n}$ (Ausnahme!): \underline{B} quadratisch; da Höchstrang: \underline{B} regulär

$$\underline{u}_{z} = -\underline{B}^{-1}\underline{E}\underline{z} \quad \begin{array}{c} Vollst \ddot{a}n dige \ St \ddot{o}rgr \ddot{o}\beta enkompensation \\ (St \ddot{o}rgr \ddot{o}\beta enaufschaltung) \end{array} \tag{5.1}$$

b) p < n (Normalfall!):

Synthesegleichungen überbestimmt: i.A. keine Lösung!

aber: Näherungslösung mit Least-Squares-Verfahren möglich. Dazu

Definition:

Gleichungsfehler

$$\underline{\varepsilon} := \underline{B}\underline{u}_z + \underline{E}\underline{z}$$

Ziel: Ermittlung von \underline{u}_z so, dass $|\underline{\varepsilon}|^2 \to \text{Min}$ (bestmögliche Kompensation von \underline{z})

$$\begin{split} |\underline{\varepsilon}|^2 &= \underline{\varepsilon}^T \cdot \underline{\varepsilon} = \left[\underline{u}_z^T \underline{B}^T + \underline{z}^T \underline{E}^T \right] \left[\underline{B} \underline{u}_z + \underline{E} \underline{z} \right] \\ &= \underline{u}_z^T \underline{B}^T \underline{B} \underline{u}_z + \underline{z}^T \underline{E}^T \underline{B} \underline{u}_z + \underline{u}_z^T \underline{B}^T \underline{E} \underline{z} + \underline{z}^T \underline{E}^T \underline{E} \underline{z} \\ &\qquad \qquad (\underline{u}_z^T \underline{B}^T \underline{E} \underline{z})^T = \underline{u}_z^T \underline{B}^T \underline{E} \underline{z}, \\ &= \underline{u}_z^T \underline{B}^T \underline{B} \underline{u}_z + 2\underline{u}_z^T \underline{B}^T \underline{E} \underline{z} + \underline{z}^T \underline{E}^T \underline{E} \underline{z} \\ &\qquad \qquad \downarrow \text{Minimierung:} \quad \underbrace{\frac{\partial}{\partial \underline{u}_z} |\underline{\varepsilon}|^2}_{\underline{u}_{z,opt}} = \underline{0} \\ &\qquad \qquad \underbrace{\quad \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad }_{\text{s. BB RLM 5-1 und 5-2}} \end{split}$$

$$\begin{split} 2\,\underline{B}^T\,\underline{B}\,\underline{u}_{z,opt} + 2\,\underline{B}^T\,\underline{E}\,\underline{z} &= \,\underline{0} \\ \text{bzw.} \ \ \underline{\underline{B}}^T\,\underline{B}\,\underline{u}_{z,opt} &= -\,\underline{B}^T\,\underline{E}\,\underline{z} \\ \text{regulär,da} \ \ \underline{\underline{B}} \ \text{H\"{o}chstrang hat} \end{split}$$

$$\Rightarrow \underline{u}_z = -\left(\underline{B}^T \underline{B}\right)^{-1} \underline{B}^T \underline{E}\underline{z} \quad n\ddot{a}herungsweise \ St\ddot{o}rkompensation$$
 (5.2)

Anmerkung: $(\underline{B}^T \underline{B})^{-1} \underline{B}^T =: \underline{B}^+$ Moore-Penrose Pseudoinverse zu \underline{B}

es gilt:

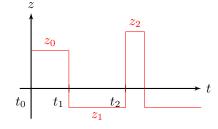
Aufschaltung von \underline{u}_z gemäß (5.1) oder (5.2) hat keine Auswirkung auf den übrigen Entwurf (Regelung, Beobachter)

5.2 Behandlung von nicht messbaren, aber modellierbaren Störgrößen

Prinzip: Hinzunahme eines Störmodells

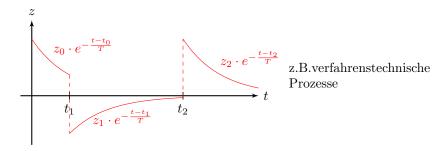
Gegeben: $\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} + \underline{E}\underline{z}$, \underline{z} : nicht messbar, aber Dynamik bekannt **Beispiele**

a) Störgröße stückweise konstant



z.B. Lastumschaltung bei einem Gleichstrommotor

b) Störgrößen mit exponentiellem Verlauf



allgemein: Dynamik von \underline{z} beschreibbar mit linearen, homogenen DGLn beliebiger Ordnung (zu t_0, t_1, t_2 mit entsprechenden Anfangswerten angeregt)

in den Beispielen:

- a) $\dot{z} = 0$
- b) $T\dot{z} + z = 0$
- \Rightarrow Zustandsbeschreibung für \underline{z} aufstellbar:

$$\begin{array}{ccc} & \underline{\dot{x}}_s & = \underline{A}_s \underline{x}_s \\ \underline{z} & = \underline{C}_s \underline{x}_s & St\"{o}rmodell \\ \\ \text{mit} & \bullet & \underline{x}_s : & St\"{o}rungszustandsvektor \\ \bullet & \underline{A}_s, \underline{C}_s : \text{bekannte Matrizen, konstant} \end{array}$$

⇒ Zusammenfassung mit dem Streckenmodell:

$$\begin{split} & \underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} + \underline{E}\underline{C}_s\underline{x}_s \\ & \underline{\dot{x}}_s = \underline{A}_s\underline{x}_s \\ & y = \underline{C}\underline{x} \end{split}$$

bzw.

$$\underbrace{\begin{bmatrix} \underline{x} \\ \underline{x}_s \end{bmatrix}^{\bullet}}_{=:\underline{A}_g} = \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{A} & \underline{E}C_s \\ \underline{0} & \underline{A}_s \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \underline{x} \\ \underline{x}_s \end{bmatrix}}_{=:\underline{C}_g} + \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{B} \\ \underline{0} \end{bmatrix}}_{=:\underline{C}_g} \underline{u} \quad Gesamt modell \ von \\ Strecke \ und \ St\"{o}rung$$

zunächst: gewohnter Regleransatz:

$$\underline{u}=-\begin{bmatrix}\underline{R} & \underline{R}_s\end{bmatrix}\begin{bmatrix}\underline{x} \\ \underline{x}_s\end{bmatrix}, \quad \underline{R}_s$$
: Rückführung der Störgrößen

$$\Rightarrow \underline{\dot{x}} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})\underline{x} + (\underline{E}\underline{C}_s - \underline{B}\underline{R}_s)\underline{x}_s$$
$$\underline{\dot{x}}_s = \underline{A}_s\underline{x}_s$$

Charakteristische Gleichung des Regelkreises:

$$\det(s\underline{I} - (\underline{A} - \underline{B}\underline{R})) \cdot \det(s\underline{I} - \underline{A}_s) = 0$$

also: Störmodell ist über \underline{u} nicht beeinflussbar!

⇒ Modifizierter Regleransatz erforderlich:

$$\underline{u} = -\underline{R}\underline{x} + \underline{u}_z$$
 (wie bei 5.1)

Problem: \underline{z} ist nicht messbar.

Abhilfe: Einsatz eines Beobachters für \underline{x}_g (Störbeobachter)

$$\begin{split} \Rightarrow \text{Schätzwert } \hat{\underline{x}}_g = \begin{bmatrix} \hat{\underline{x}} \\ \hat{\underline{x}}_s \end{bmatrix} \\ \text{damit Schätzwert } \hat{\underline{z}} = \underline{C}_s \hat{\underline{x}}_s \text{ für die Störgröße} \\ & \quad \quad \downarrow \underbrace{\begin{array}{c} St \ddot{o} r g r \ddot{o} \beta e n a u f s ch alt u n g \\ \underline{u}_z \end{array}}_{\underline{u}_z \text{ wie in 5.1 b)} \end{split}$$

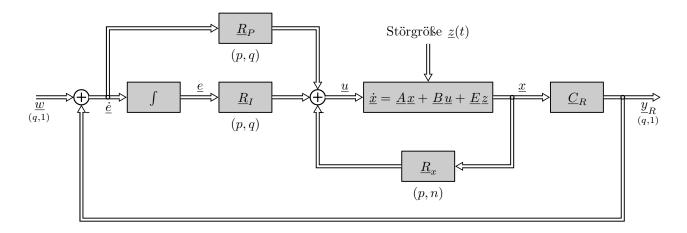
$$\underline{u}_z = -\left(\underline{B}^T \underline{B}\right)^{-1} \underline{B}^T \underline{E} \hat{\underline{z}}$$

5.3 Einsatz von PI-Zustandsreglern

Gegeben: $\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} + \underline{E}\underline{z}$, \underline{z} : nicht messbar, keine Information über Dynamik vorhanden

Ansatz: Erinnerung an die klassische Störausregelung im Frequenzbereich durch Regler mit I-Anteil \Rightarrow PI-Zustandsregelung ($\stackrel{\wedge}{=}$ dynamischer Regler, s. später in Kapitel 7)

Struktur: s. BB RLM 5-3



also: Kombination von Zustandsrückführung \underline{R}_x und vektoriellem PI-Regler $(\underline{R}_P,\underline{R}_I)$, dabei

- \bullet Stabilisierung durch $\underline{R}_x,\;\underline{R}_P$ und \underline{R}_I
- \bullet stationärer Zustand: $\underline{\dot{e}}=\underline{0},$ d.h. $\underline{y}_R=\underline{w}$

Gewinn:

- 1. Beseitigung des Einflusses von \underline{z}
- 2. Führungsverhalten stationär genau (kein Vorfilter mehr notwendig!)

Synthese des PI-Zustandsreglers:

Regelkreis:
$$\begin{split} \underline{\dot{x}} &= \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} + \underline{E}\underline{z} \\ \underline{y}_R &= \underline{C}_R\underline{x} \\ \underline{u} &= \underline{R}_P\underline{\dot{e}} + \underline{R}_I\underline{e} - \underline{R}_x\underline{x} \\ \underline{\dot{e}} &= \underline{w} - \underline{y}_R \end{split}$$

für Stabilisierung sind \underline{w} , \underline{z} bedeutungslos ($\underline{w} = \underline{0}$, $\underline{z} = \underline{0}$)

$$\begin{split} & \underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} \\ & \underline{\dot{e}} = -\underline{C}_R\underline{x} \\ & \underline{u} = -(\underline{R}_x + \underline{R}_P\underline{C}_R)\underline{x} + \underline{R}_I\,\underline{e} \\ & \underline{(p,n)} \end{split}$$

 \bigvee Zusammenfassung von \underline{x} und $\underline{\epsilon}$

$$\underbrace{\begin{bmatrix} \underline{x} \\ \underline{e} \end{bmatrix}}^{\bullet} = \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{A} & \underline{0} \\ -\underline{C}_R & \underline{0} \end{bmatrix}}_{=:\underline{R}_g} \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{x} \\ \underline{e} \end{bmatrix}}_{=:\underline{R}_g} + \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{B} \\ \underline{0} \end{bmatrix}}_{\underline{u}} \quad \text{um I-Glieder erweiterte Strecke}$$

$$\underline{u} = -\underbrace{\begin{bmatrix} \underline{R}_x + \underline{R}_P \underline{C}_R & -\underline{R}_I \end{bmatrix}}_{=:\underline{R}_g} \underbrace{\begin{bmatrix} \underline{x} \\ \underline{e} \end{bmatrix}}_{=:\underline{R}_g} \quad PI\text{-Zustandsregler}$$

für erweiterte Strecke dann gewohnter Reglerentwurf möglich, falls erweiterte Strecke steuerbar:

Voraussetzungen:

1. ursprüngliche Strecke $(\underline{A}, \underline{B})$ steuerbar und

2.
$$\operatorname{rg}\left[\frac{\underline{A}}{-\underline{C}_R} \quad \underline{\underline{0}}\right] = n + q$$
 (Beweis FÖLLINGER)

Problem: mit \underline{R}_g nur Summe $\underline{R}^* = \underline{R}_x + \underline{R}_P \underline{C}_R$ neben \underline{R}_I bekannt:

$$\underline{R}_g = \begin{bmatrix} \underline{R}_x + \underline{R}_P \underline{C}_R & -\underline{R}_I \\ = R^* & \end{bmatrix}$$

Wahl von \underline{R}_x und \underline{R}_P :

- 1. Möglichkeit: $\underline{R}_P = \underline{0}$, $\underline{R}_x = \underline{R}^*$ schlecht, da dann nur I-Anteil ohne P-Anteil wirksam \Rightarrow Regelkreis langsam mit Schwingungsneigung
- 2. Möglichkeit: Festlegung von \underline{R}_P als Vorsteuerung

Vorraussetzungen:

1.
$$p = q$$

2.
$$\underline{A}^{-1}$$
 existient

stationärer Zustand ($\underline{w} = \text{const.}, \ \underline{z} = \underline{0}$)

$$\underline{0} = \underline{A}\underline{x}_{\infty} + \underline{B}\underline{u}_{\infty} \quad \Rightarrow \underline{x}_{\infty} = -\underline{A}^{-1}\underline{B}\underline{u}_{\infty}
\underline{0} = \underline{w} - \underline{y}_{R\infty} = \underline{w} - \underline{C}_{R}\underline{x}_{\infty}
\Rightarrow \underline{y}_{R\infty} = \underline{w} = -\underline{C}_{R}\underline{A}^{-1}\underline{B}\underline{u}_{\infty}$$

$$bzw. \ \underline{u}_{\infty} = -\left(\underline{C}_{R}\underline{A}^{-1}\underline{B}\right)^{-1}\underline{y}_{R\infty}$$
(5.3)

also: mit (5.3) ist jeder gewählte Wert $\underline{y}_{R\infty}$ mit \underline{u} einstellbar, wenn $\left(\underline{C}_R\underline{A}^{-1}\underline{B}\right)^{-1}$ existiert ($\stackrel{\triangle}{=}$ rg $\begin{bmatrix} \underline{A} & \underline{B} \\ -\underline{C}_R & \underline{0} \end{bmatrix} = n+q$, s. oben) (Beweis: FÖLLINGER)

Vorsteuerung: Wahl von \underline{R}_P so, dass \underline{u}_{∞} gemäß (5.3) möglichst schnell (schon ab t=0) erreicht wird.

nun gilt: (vgl. Struktur s. BB RLM 5-3)

$$\begin{array}{ll} t=+0: & \underline{x}_0=\underline{0}, \ \underline{z}(+0)=\underline{0}, \ \underline{e}(+0)=\underline{0}, \ \underline{y}_R(+0)=\underline{0}\\ \\ \Rightarrow \underline{u}(+0)=\underline{R}_P\underbrace{\underline{w}}_{=\underline{y}_{R\infty}} \end{array}$$

 ψ vgl. mit (5.3): \underline{w} beliebig

$$\underline{R}_{P} = -\left(\underline{C}_{R}\underline{A}^{-1}\underline{B}\right)^{-1}$$

$$\Rightarrow \underline{R}_{x} = \underline{R}^{*} - \underline{R}_{P}\underline{C}_{R} = \underline{R}^{*} + \left(\underline{C}_{R}\underline{A}^{-1}\underline{B}\right)^{-1}\underline{C}_{R}$$

Fazit PI-Zustandsregler:

- $+\,$ Beseitigung von \underline{z} ohne dessen genaue Kenntnis
- + Beseitigung zusätzlicher Störeffekte (z.B. Parameterschwankungen, Modellungenauigkeiten)
- + kein Vorfilter für stationäre Genauigkeit erforderlich
- theoretisch nur stationäre Störbeseitigung
- Erhöhung der Systemordnung $(n \to n+q)$

Beispiele: siehe später

Kapitel 6

Synthese von Ausgangsrückführungen

6.1 Gleichungen und Struktur von Ausgangsrückführungen

 $\mathbf{bisher:}$ Rückführungen des vollständigen Zustands \Rightarrow i.d.R. Beobachter erforderlich

- hoher Realisierungsaufwand
- Dynamikverschlechterung (insbesondere bei ungenauen Streckenmodellen)

jetzt: alleinige Rückführung der Messgrößen

$$\underline{u} = -\underline{K}\underline{y} \quad \begin{array}{ll} Ausgangsr\"{u}ckf\"{u}hrung \ (ARF) \\ & (Messvektor-, Teilzustandsr\"{u}ckf\"{u}hrung) \\ & \bullet \quad \underline{y}: \ Messvektor \\ & \bullet \quad \underline{K}: \ konstante \ Matrix \\ & (p,q) \end{array}$$

zunächst: Ermittlung des Vorfilters für $station \"{a}re$ Genauigkeit für eine Ausgangsrückführung bei $\underline{u}=-\underline{K}y+\underline{V}\underline{w}$ (mit \underline{K} bekannt)

1. Lösung: (vgl. 3.2.1)

$$\underline{V} = \left[\underline{C}(\underline{B}\underline{K}\underline{C} - \underline{A})^{-1}\underline{B}\right]^{-1}$$

2. Lösung:

Voraussetzungen: (vgl. 5.3)

- \bullet p=q
- \underline{A}^{-1} existiert

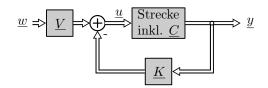
stationärer Zustand:

$$\underbrace{0 = \underline{A}\underline{x}_{\infty} + \underline{B}\underline{u}_{\infty} \Rightarrow \underline{x}_{\infty} = -\underline{A}^{-1}\underline{B}\underline{u}_{\infty}}_{\underline{y}_{\infty} = \underline{C}\underline{x}_{\infty} = -\underline{C}\underline{A}^{-1}\underline{B}\underline{u}_{\infty} = \underline{C}\underline{A}^{-1}\underline{B}(\underline{K}\underline{y}_{\infty} - \underline{V}\underline{w})$$

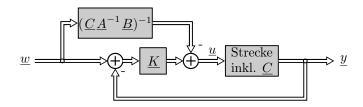
$$\underbrace{\psi}_{\underline{y}_{\infty}} \stackrel{!}{=} \underline{w}$$

$$\underbrace{V = \underline{K} - (\underline{C}\underline{A}^{-1}\underline{B})^{-1}}_{\text{Vorsteuerung, vgl. 5.3}}$$

Struktur:



 $\Downarrow \underline{V}$ aus 2. Lösung



Konkreter Entwurf der Ausgangsrückführung

interpretierbar als Spezialfall der vollständigen Zustandsrückführung:

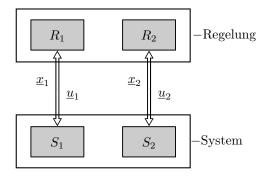
$$\underline{u} = -[\underline{r}_1, \dots, \underline{r}_n] \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix}$$

$$\stackrel{\triangle}{=} -\underline{K}y,$$

indem $\underline{r}_k = \underline{0}$ gewählt wird, falls x_k keine Messgröße ist

 \Rightarrow Ausgangsrückführung $\stackrel{\wedge}{=}$ strukturbeschränkte Regelung

Anmerkung: weiterer Spezialfall ist die sogenannte dezentrale Steuerung



6.2 Entwurf von Ausgangsrückführungen mittels der vollständigen modalen Synthese

${\bf Wieder holung:}$

Vollständige modale Synthese: $\underline{u} = -\underline{R}\underline{x}$ mit

$$\underline{R} = \left[\underline{p}_1, \dots, \underline{p}_n\right] \left[(\underline{A} - \lambda_{R1} \underline{I})^{-1} \underline{B} \underline{p}_1, \dots, (\underline{A} - \lambda_{Rn} \underline{I})^{-1} \underline{B} \underline{p}_n \right]^{-1}$$

wobei Entwurfsparameter:

- $-\lambda_{R1},\ldots,\lambda_{Rn}$ (vorgegeben)
- $-\underline{p}_1,\ldots,\underline{p}_n$ (beliebig)

Übergang zur Ausgangsrückführung:

Strukturbeschränkung

$$\begin{split} \underline{u} &= -\left[\underline{r}_1, \dots, \underline{r}_n\right] \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} \\ &= -\left[\underline{r}_1 x_1 + \dots + \underline{r}_k x_k + \dots + \underline{r}_n x_n\right] \\ &\text{Idee: } \underline{r}_k = \underline{0} \text{ setzen, wenn } x_k \text{ keine Messgröße} \end{split}$$

aber: schlechte Vorgehensweise, da hierdurch die Eigenwerte $\lambda_{R1}, \ldots, \lambda_{Rn}$ unkontrolliert verschoben werden.

- \Rightarrow besseres Vorgehen: nur durch zusätzliche Entwurfsparameter $\underline{p}_1,\dots,\underline{p}_n$ der vollst. modalen Synthese möglich
 - zunächst Wahl der \underline{p}_i so, dass $|\underline{r}_k|$ klein. (λ_{Ri} bleiben hiervon unverändert!)
 - dann $r_k = 0$ setzen
 - \Rightarrow aus Stetigkeitsgründen λ_{Ri} nur wenig verschoben!

Entwurf:

(I) Einführung einer Gewichtung für die Spalten von \underline{R}

$$g_{\nu} \quad (\nu=1,\ldots,n) \qquad \text{mit } g_{\nu} \begin{cases} >0 & \text{für später zu unterdrückende Spalten } \underline{r}_{\nu} \\ =0 & \text{sonst} \end{cases}$$

(II) Einführung eines Gütemaßes

$$J = \frac{1}{2} \sum_{\nu=1}^{n} g_{\nu} |\underline{r}_{\nu}|^{2}$$

$$= \frac{1}{2} \operatorname{sp} \left(\underline{R} \underline{G} \underline{R}^{T} \right), \quad \left(\underline{G} = \begin{bmatrix} g_{1} & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & g_{n} \end{bmatrix}, \operatorname{sp}(\underline{X}) = x_{11} + x_{22} + \dots + x_{nn} \right)$$

$$\downarrow \underline{R} = \underline{R}(\underbrace{\lambda_{R1}, \dots, \lambda_{Rn}}_{\text{fest}}; \underline{p}_{1}, \dots, \underline{p}_{n})$$

$$= J(\underline{p}_{1}, \dots, \underline{p}_{n})$$

(III) Minimierung des Gütemaßes

$$J(\underline{p}_1,\ldots,\underline{p}_n) \to \min_{\underline{p}_1,\ldots,\underline{p}_n}$$

z.B. Gradientenverfahren, es gilt (ohne Herleitung):

$$\frac{\partial J}{\partial p_{i}} = \left[\underline{I} - \underline{R}(\underline{A} - \lambda_{Rj}\underline{I})^{-1}\underline{B}\right]^{T}\underline{R}\underline{G}\underline{w}_{Rj}, \quad (j = 1, \dots, n)$$

 \Rightarrow optimale Parametervektoren: $\underline{p}_1^*, \dots, \underline{p}_n^*$

(IV) Nullsetzen der zu unterdrückenden Reglerspalten

$$\underline{R}(\lambda_{R1}, \dots, \lambda_{Rn}; \ \underline{p}_1^*, \dots, \underline{p}_n^*) = [\underline{r}_1, \dots, \underline{r}_n]$$

 \underline{K} : Ausgangsrückführung, deren Eigenwerte $\tilde{\lambda}_{R1}, \dots, \tilde{\lambda}_{Rn}$ nur wenig gegenüber denen von \underline{R} verschoben also: keine formelmäßige, aber immerhin numerische Lösung auffindbar!

Beispiel: Regelung eines Bensonkessels s. BB RLM 6-1 bis 6-4

Kapitel 7

Synthese dynamischer Regler

bisher: Entwurf konstanter Ausgangsrückführungen $\underline{u}=-\underbrace{K}_{(p,q)}\underline{y}$ behandelt.

Nachteile:

- nur geringe Anzahl freier Reglerparameter $p \cdot q$ Polvorgabe: n Synthesegleichungen
 - bei vollständiger Zustandsrückführung (q=n): Reglerparameter $p\cdot n\geq n$ unterbestimmtes Gleichungssystem, Lösung existiert
 - bei Ausgangsrückführungen: häufig Reglerparameter $p \cdot q < n$ überbestimmtes Gleichungssystem, im Allgemeinen keine Lösung \Rightarrow d.h. nicht alle Eigenwerte vorgebbar
- nur Beseitigung von Anfangsstörungen

jetzt: Dynamischer Regler zur Vermeidung dieser Nachteile

Beispiel: PI-Zustandsregler s. BB RLM 5-3

mit:

$$-\underline{w}=\underline{0}$$

$$-\underline{y}_R = \underline{y}$$

- $\underline{R}_x=\underline{0}$ (Ausgangsrückführung betrachtet, \Rightarrow PI- Ausgangsregler)

$$\Rightarrow \underline{u} = \underline{R}_I \underline{e} + \underline{R}_P \underline{\dot{e}}$$
$$\underline{\dot{e}} = -y$$

bzw.
$$\underline{\dot{e}} = \underline{0}\underline{e} + (-\underline{I})\underline{y}$$
$$\underline{u} = \underline{R}_{I}\underline{e} + (-\underline{R}_{P})y$$

 \Downarrow Verallgemeinerung: \underline{x}_D statt \underline{e} als dyn. Reglerzustand

$$\begin{array}{c} \underline{\dot{x}}_D = \underline{A}_D \, \underline{x}_D + \underline{B}_D \, \underline{y} \\ (r,r)(r,1) & Dynamischer \; Regler \\ \underline{u} = -\underline{C}_D \, \underline{x}_D - \underline{D}_D \, \underline{y} \end{array}$$

dabei frei wählbar:

- Reglerordnung r
- konstante Matrizen: \underline{A}_D , \underline{B}_D , \underline{C}_D , \underline{D}_D

 \Rightarrow viele freie Entwurfsparameter

$$r^2 + q \cdot r + p \cdot r + p \cdot q$$

damit folgt aus der zentralen Syntheseforderung

Entwurfsparameter
$$\geq$$
 Streckenordung

$$\Rightarrow r^2 + q \cdot r + p \cdot r + p \cdot q \geq n + r$$
(7.1)

also:

 $Bestimmung\ der\ Reglerordung\ r$ als kleinste Zahl, die (7.1) zur Vorgabe aller Eigenwerte erfüllt

Interessante Grenzfälle für r:

a) $\underline{r}=\underline{0}$: keine Zustands-DGL für den dynamischen Regler

$$\Rightarrow \underline{C}_D = \underline{0}, \quad \underline{u} = -\underline{D}_D \, \underline{y} \qquad konstante \ Ausgangsr\"{u}ckf\"{u}hrung$$

b) $\underline{r=n}$: Zustands-DGL n-ter Ordnung für den dynamischen Regler \Rightarrow vollständiger Beobachter $(\underline{x}_D=\hat{\underline{x}})$ + vollständige Zustandsrückführung

konkrete Synthese dynamischer Regler:

Rückführung auf den Entwurf einer konstanten Ausgangsrückführung: s. BB RLM 7-1, 7-2

Kapitel 8

Ordnungsreduktion bei Modellen hoher Ordnung

8.1 Aufgabenstellung und Prinzip der Ordnungsreduktion

Ausgangspunkt: Systemmodell (=Original)

$$\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}$$
 mit hoher Systemordnung (z.B. $n = 50...100$)

- ⇒ Geringe dynamische Transparenz, hoher Analyse-/Synthese-Aufwand.
- $\Rightarrow Ordnungsreduktion sinnvoll$
- $\stackrel{\wedge}{=}$ Approximation des Originals durch ein Modell niedrigerer Ordnung (= $reduziertes\ Modell$)

Vorgehen bei der Ordnungsreduktion:

- 1. **Definition relevanter Zustandsgrößen** z.B. Regelgrößen, Messgrößen, kritische Größen
- 2. Neuordnung des Zustands:

$$\underline{x}_{neu} = \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_q \\ x_{q+1} \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} \right\} =: \underline{x}_r : relevante \ Zustandsgrößen$$

$$=: \underline{x}_{nr} : \text{ nicht relevante Zustandsgrößen}$$

$$\begin{array}{ll} \textbf{hier:} \ \underline{x}_r \stackrel{!}{=} \underline{y} \ \text{vom Original} \\ \Rightarrow \ \underline{y} = \underline{C} \underline{x}_{neu} \ \text{mit} \ \underline{C} = \begin{bmatrix} \underline{I}_q & \underline{0} \end{bmatrix} \end{array}$$

Gesucht: reduziertes Modell

$$\dot{\underline{\tilde{x}}}_r = \underline{\tilde{A}}\underline{\tilde{x}}_r + \underline{\tilde{B}}\underline{u}$$

d.h. $\underline{\tilde{A}},\underline{\tilde{B}}$ so, dass \underline{x}_r durch $\underline{\tilde{x}}_r$ möglichst gut approximiert wird.

8.2 Modale Ordnungsreduktion nach Litz (1979)

Prinzip: Aufbau des reduzierten Modells aus den dominanten Eigenwerten des Originals

8.2.1 Eigenwert-Dominanzanalyse

Gegeben:

Annahme: Eigenwerte $\lambda_1, \dots, \lambda_n$ einfach. \Rightarrow Modaltransformation (s. 2.1): $\underline{x} = \underline{V}\underline{z}$

$$\frac{\dot{z}}{z} = \underline{\Lambda}\underline{z} + \underline{B}^*\underline{u}$$

$$y = \underline{C}^*\underline{z}$$

 $\Downarrow \mathcal{L}-Transformation und I/O-Verhalten$

$$\underline{Y}(s) = \underbrace{\underline{C}^*(s\underline{I} - \underline{\Lambda})^{-1}\underline{B}^*}_{\underline{G}(s)} \cdot \underline{U}(s)$$

bzw.
$$Y_i(s) = \sum_{j=1}^{p} \underbrace{G_{ij}(s) \cdot u_j(s)}_{u_{i,j}(s)}, \quad i = 1, \dots, q$$

mit

$$G_{ij}(s) = \begin{bmatrix} c_{i1}^*, \dots, c_{in}^* \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{1}{s-\lambda_1} & & \underline{0} \\ & \ddots & \\ \underline{0} & & \frac{1}{s-\lambda_n} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} b_{1j}^* \\ \vdots \\ b_{nj}^* \end{bmatrix}$$
$$= \sum_{k=1}^n \frac{c_{ik}^* b_{kj}^*}{s-\lambda_k}$$

Signalpfad (i, j) von u_i nach y_i : s. BB RLM 9-1

Dominanz analyse

Testfunktion aufschalten: $u_i(t) = u_{i0}\sigma(t)$

$$\Rightarrow Y_{ij}(s) = G_{ij}(s) \cdot u_{j0} \cdot \frac{1}{s} \quad \bullet \longrightarrow \quad \sum_{k=1}^{n} \frac{c_{ik}^* b_{kj}^*}{\lambda_k} \left(e^{\lambda_k t} - 1 \right) \cdot u_{j0} = y_{ij}(t)$$

also: Einfluss von λ_k auf den Signalpfad (i,j) ablesbar an

$$D_{ikj} := \left| \frac{c_{ik}^* b_{kj}^*}{\lambda_k} \right|$$

 \Rightarrow Gesamtsystem: Dominanzmaß von λ_k

$$D_k := \max_{(i,j)} D_{ikj}$$

also:

$$\lambda_k$$
 dominant, falls D_k groß

hierbei ggf. noch Maß für die Zahl der beeinflussten Signalpfade hilfreich:

$$S_k:=\sum_{(i,j)}D_{ikj}$$
 (bei gleichem D_k ist Eigenwert $\ \lambda_k$ mit größerem S_k dominanter!)

Anmerkungen:

- Normierung erforderlich: s. BB RLM 9-2, 9-3
- D_k unbrauchbar, falls λ_k nicht beobachtbar bzw. nicht steuerbar (d.h. $c_{ik}^* = 0$ bzw. $b_{kj}^* = 0$ oder sehr klein)

8.2.2 Konstruktion des reduzierten Modells

Ausgangspunkt:

- wesentliche Zustandsgrößen x_1, \ldots, x_q
- dominante Eigenwerte $\lambda_1, \ldots, \lambda_m$

Annahme: q = m \Rightarrow Original in Modalform:

$$\underline{\dot{z}} = \underline{\Lambda}\underline{z} + \underline{B}^*\underline{u}$$

$$\underline{z}_1 \left\{ \begin{array}{c} \begin{bmatrix} z_1 \\ \vdots \\ z_m \\ z_{m+1} \\ \vdots \\ z_n \end{array} \right]^{\bullet} = \begin{bmatrix} \lambda_1 \\ & \ddots & & \underline{0} \\ & & \lambda_m \\ & & & \lambda_{m+1} \\ & \underline{0} & & & \ddots \\ & & & & \lambda_n \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \underline{z}_1 \\ \underline{B}_2^* \end{bmatrix} \underline{u}$$

$$\text{mit:} \quad \underline{\Lambda}_1 := \begin{bmatrix} \lambda_1 & & \\ & \ddots & \\ & & \lambda_m \end{bmatrix} \text{ und } \underline{\Lambda}_2 := \begin{bmatrix} \lambda_{m+1} & & \\ & \ddots & \\ & & \lambda_n \end{bmatrix}$$

also:

$$\underline{\dot{z}}_1 = \underline{\Lambda}_1 \underline{z}_1 + \underline{B}_1^* \underline{u} \qquad Reduziertes \ Modell$$
(8.1)

Problem: für \underline{x}_r neben \underline{z}_1 auch \underline{z}_2 benötigt

$$\underline{x} = \begin{bmatrix} \underline{x}_r \\ \underline{x}_{nr} \end{bmatrix} = \underline{V}\underline{z}, \qquad \text{mit: } \underline{V} = \begin{bmatrix} \underline{V}_{11} & \underline{V}_{12} \\ \underline{V}_{21} & \underline{V}_{22} \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \underline{x}_r = \underline{V}_{11}\underline{z}_1 + \underline{V}_{12}\underbrace{\underline{z}_2}_{\text{nicht in (8.1) enthalten}}$$

Abhilfe: Approximation $\underline{\tilde{z}}_2$ für \underline{z}_2

$$\underline{\tilde{z}}_2 = \underline{E}\underline{z}_1$$
 (Litz)

(dabei \underline{E} so, dass Approximationsfehler $|\underline{\tilde{z}}_2 - \underline{z}_2|$ minimal formelmäßige Lösung: s. BB RLM 9-4)

damit:

$$\begin{split} & \underline{\tilde{x}}_r = \underline{V}_{11} \underline{z}_1 + \underline{V}_{12} \underline{\tilde{z}}_2 \\ & = \underbrace{(\underline{V}_{11} + \underline{V}_{12} \underline{E})}_{=:\underline{F}} \underline{z}_1 \\ & = :\underline{F} \end{split}$$
 $& \downarrow \text{ falls } \underline{F}^{-1} \text{ existiert}$
$$& \underline{z}_1 = \underline{F}^{-1} \underline{\tilde{x}}_r \\ & \downarrow \text{ in } (8.1) \colon \underline{F}^{-1} \underline{\hat{x}}_r = \underline{\Lambda}_1 \underline{F}^{-1} \underline{\tilde{x}}_r + \underline{B}_1^* \underline{u} \end{split}$$
 $& \text{bzw. } \underline{\dot{\tilde{x}}}_r = \underline{F} \underline{\Lambda}_1 \underline{F}^{-1} \underline{\tilde{x}}_r + \underline{F} \underline{B}_1^* \underline{u} \qquad Reduziertes \ Modell \\ & = \underline{\tilde{B}} \end{split}$

Beispiel: Destillationskolonne s. BB RLM 9-5 bis 9-7

Kapitel 9

Kein Teil der Vorlesung: Synthese robuster Regelungen mittels Polbereichsvorgabe

DIESES KAPITEL IST SEIT WS 14/15 NICHT MEHR TEIL DER VORLESUNG.

Es ist nur noch für Interessierte oder den Fall zukünftiger Wiederaufnahme in den Vorlesungsstoff Teil dieses inoffiziellen Skripts geblieben.

9.1 Definition robuster Regelung und Polbereichsstabilität

bisher: Annahme konstanter Streckenparameter (⇒ Systemmatrizen konstant)

zumeist: in Realität Parameterschwankungen vorhanden, falls zu stark: robuste Regelung erforderlich.

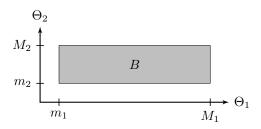
Gegeben:

a) System

Parameterschwankungen: $m_i \leq \theta_i \leq M_i$, i = 1, ..., n

 \Rightarrow Parameterbereich B

Beispiel: $\underline{n=2}$



b) bei Systemvorgängen gilt:

Parameter θ fest oder sie ändern sich nur langsam im Vergleich zur Systemdynamik (sonst: zeitvariantes System zu betrachten)

Beispiele:

- Verladebrücke (s. früher): Greifermasse, Greiferlänge
- Flugzeug: Geschwindigkeit, Flughöhe

Definition:

Robuster Regler

fester Regler, der dem Regelkreis für jedes $\theta \in B$ gewünschte Eigenschaften sichert. (Ein robuster Regler ist kein strukturvariabler robuster Regler (zustandsabhängige Reglermodifikation) oder kein adaptiver Regler (parameterabhängige Reglerkonfiguration))

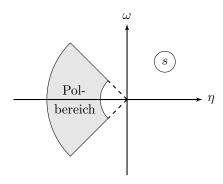
gewünschte Eigenschaften des Regelkreises können zunächst beliebig sein

hier: Polbereichs-Stabilität

 $\stackrel{\triangle}{=}$ alle Eigenwerte des Regelkreises liegen innerhalb eines *Polbereichs*

(= Bereich in der komplexen s-Ebene, symmetrisch zur reellen und links der imaginären Achse)

Beispiel:



⇒ aufgrund größerer dynamischer Freiheit bessere Dynamik des Regelkreises zu erwarten!

9.2 Polbereichsvorgabe nach Konigorski(1987)

gegeben:

Strecke:
$$\underline{\dot{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u}$$

 $y = \underline{C}\underline{x}$

gesucht: Ausgangsrückführung $\underline{u} = -\underline{K}y$, die alle Eigenwerte $\lambda_{K1}, \dots, \lambda_{Kn}$ des Regelkreises

$$\underline{\dot{x}} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{K}\underline{C})\underline{x}$$

innerhalb eines vorgegebenen Polbereichs Γ platziert.

Berechnung von K:

(I) Wahl eines Polbereichs Γ :

Ausgangspunkt:

Zusammenhang zwischen einem komplexen Polpaar und der Sprungantwort beim PT₂- Glied: s. BB RLM X-1

Forderungen an den Polbereich:

- (1) Einhaltung einer Mindestdämpfung $d_m: d > d_m \to \psi \le \psi_m$
- (2) $(\alpha, \bar{\alpha})$ nicht zu weit rechts (sonst Regelkreis zu langsam): $-d\omega_0 \le -a$, (a > 0) \Rightarrow Approximation der Begrenzung nach rechts

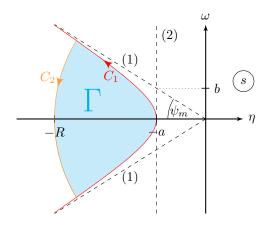
Hyperbel
$$C_1: \frac{\eta^2}{a^2} - \frac{\omega^2}{b^2} = 1, \quad b = a \cdot \tan(\psi_m)$$

(3) ω_0 nicht zu groß (sonst Regelkreis zu schnell, d.h. Stellenergie $|u_{\nu}|$ zu groß): $\omega_0 \leq R$ \Rightarrow Begrenzung des Gebiets nach links:

Kreis
$$C_2$$
: $\eta^2 + \omega^2 = R^2$

gesamt:

$Polbereich \Gamma = Innengebiet des von C_1$ und C_2 begrenzten Bereichs



(II) Charakterisierung von Γ durch Ungleichungen: aus $C_1: \quad \eta = -\frac{a}{b}\sqrt{b^2 + \omega^2}, \text{ bzw.}$

aus
$$C_1$$
: $\eta = -\frac{a}{b}\sqrt{b^2 + \omega^2}$, bzw.

$$F_1(\eta,\omega) := \eta + \frac{a}{b}\sqrt{b^2 + \omega^2}$$

Orientierung von C_1 (s. Skizze):

$$\Rightarrow F_1(\eta, \omega) \begin{cases} = 0 & \text{auf } C_1 \\ > 0 & \text{rechts von } C_1 \\ < 0 & \text{links von } C_1 \end{cases}$$

aus C_2 : $R = \sqrt{\eta^2 + \omega^2}$, bzw.

$$F_2(\eta,\omega) := \sqrt{\eta^2 + \omega^2} - R$$

Orientierung von C_2 (s. Skizze):

$$\Rightarrow F_2(\eta, \omega) \begin{cases} = 0 & \text{auf } C_2 \\ > 0 & \text{rechts von } C_2 \\ < 0 & \text{links von } C_2 \end{cases}$$

also:

Definition:

$$\begin{split} \gamma(\eta,\omega) &:= e^{pF_1(\eta,\omega)} + e^{pF_2(\eta,\omega)}, \quad (p>1, \text{ fest, nicht zu klein, sonst beliebig}) \\ &\Rightarrow \gamma(\eta,\omega) = \begin{cases} \ll 1 & \text{innerhalb } \Gamma \\ \gg 1 & \text{au}\beta\text{erhalb } \Gamma \end{cases} \end{split}$$

(bis auf schmalen Schlauch um C_1, C_2 , in dem auch mittlere Werte von γ auftreten.)

(III) Einführung eines Gütemaßes

Eigenwerte des Regelkreises $\underline{\dot{x}} = (\underline{A} - \underline{B}\underline{K}\underline{C})\underline{x}$ von \underline{K} abhängig:

$$\lambda_{K\nu} = (\eta_{K\nu}, \omega_{K\nu}), \quad (\nu = 1, \dots, n)$$

⇒ Gütemaß (Straffunktion)

$$J:=\sum_{\nu=1}^n \gamma(\eta_{K\nu},\omega_{K\nu})=J(\underline{K}) \qquad \textit{G\"{u}tema}\beta$$
 mit: $J(\underline{K})=\begin{cases} \ll 1, & \text{alle } \lambda_{K\nu} \text{ innerhalb von } \Gamma \\ \gg 1, & \textit{mindestens ein } \lambda_{K\nu} \text{ außerhalb von } \Gamma \end{cases}$

(IV) Ermittlung von \underline{K} zur Polbereichsvorgabe durch die Minimierung von $J(\underline{K})$

Wahl einer beliebigen Ausgangsrückführung $\underline{K}_0 \Rightarrow J(\underline{K}_0)$

Dann Minimierung von $J(\underline{K})$ (z.B über Gradientenverfahren (Gradient formelmäßig angebbar, s. Föllinger (15.2.2)) solange bis $J(\underline{K}) \ll 1$)

 \Rightarrow

durch Ausgangsrückführung $\underline{u} = -\underline{K}_e \underline{y}$ liegen alle Eigenwerte $\lambda_{K\nu}, \ (\nu = 1, \dots, n)$ innerhalb des Polbereichs Γ

Beispiel: siehe nächster Abschnitt

9.3 Entwurf robuster Ausgangsrückführungen

Ziel:

Entwurf einer robusten Ausgangsrückführung $\underline{u} = -\underline{K}\underline{y}$, die die Eigenwerte $\lambda_{K\nu}$, $(\nu = 1, ..., n)$ des Regelkreises in einem gewünschten Polbereich Γ platziert. (Γ -Stabilität, s. 9.2)

Verhältnisse: s. BB RLM X-2

Reglersynthese: zunächst Problemvereinfachung:

Auswahl einzelner signifikanter Parametersätze $\underline{\theta}_1, \dots, \underline{\theta}_m$ aus dem Parameterbereich B

 \Rightarrow Reduktion auf endlich viele Modelle M_{μ} , $(\mu = 1, ..., m)$

- \Rightarrow Multi-Modell-Problem liegt vor
- \Rightarrow Entwurf einer robusten Ausgangsrückführung, die jeweils bei den m Modellen M_{μ} für Γ-Stabilität sorgt.
 - \Downarrow Stetigkeitsannahme

Ausgangsrückführung näherungsweise robust (Γ -Stabilität!) für alle $\underline{\theta} \in B$

aber: streng genommen nachzuweisen, meist Simulation ausreichend, ggf. *Robustheitsanalyse* (aufwändig!)

Konkreter Entwurf von \underline{K} Polbereichsvorgabe nach Konigorski auf Multi-Modell-Ansatz erweitern:

$$\Rightarrow \text{G\"{u}tema\$} \ J(\underline{K}) = \sum_{\nu=1}^n e^{pF_1(\eta_{K\nu},\omega_{K\nu})} + e^{pF_2(\eta_{K\nu},\omega_{K\nu})}$$

$$\downarrow \text{ mehrere Strecken } M_1,...,M_m$$

$$J(\underline{K}) = \sum_{\mu=1}^m \sum_{\nu=1}^n e^{pF_1(\eta_{K\mu\nu},\omega_{K\mu\nu})} + e^{pF_2(\eta_{K\mu\nu},\omega_{K\mu\nu})}$$

$$\downarrow \text{ Minimierung bez\"{u}glich } \underline{K}$$

 $Robuste\ Ausgangsr\"{u}ckf\"{u}hrung\ \underline{K}$

Beispiel: Robuste Regelung der Verladebrücke: s. BB RLM X-3 bis X-5