

Physik I – Einführung in die Physik – Mechanik
 Winter 2002/2003, Prof. Thomas Müller, Universität Karlsruhe

Lösung 12;

1. Druck Hydraulik

(a) Druck und Druckkraft

a) Auf beide Kolben mit den Querschnittsflächen A_1 und A_2 wirkt dem Betrage nach die gleiche Kraft $F = p_1 A_1 = p_2 A_2$. Wegen $A \sim d^2$ folgt $p_2 = \frac{d_1^2}{d_2^2} p_1 = 16p_1 = 24 \text{ MPa}$.

(b) Hydraulik

Überall in der Flüssigkeit herrscht der gleiche Druck, also auch auf die beiden Kolben: $p = F_1/A_1 = F_2/A_2$. Mit $F_2 = (m + m_K)g$ wird $F_1 = (m + m_k)g A_1/A_2 = 87,2 \text{ N}$

(c) Hydrostatischer Druck

Der Flüssigkeitsdruck p auf eine Fläche wird - unabhängig von deren Größe und Neigung bzw. Orientierung - ausschließlich durch die Niveauhöhe h des Flüssigkeitsspiegels bestimmt. So ist der Druck:

auf A_1 : $p_1 = \rho g h_1 = 44145 \text{ N/m}^2 = 44,145 \text{ kPa}$

auf A_2 : $p_2 = \rho g h_2 = \rho g (h - 2m) = 24,525 \text{ kPa}$

Der auf eine Seitenfläche A_3 wirkende Druck nimmt nach oben hin linear mit h von p_1 auf p_2 ab. Massgebend für die hydraulische Kraft auf eine vertikale Fläche ist der Schwerpunkt dieser Fläche wirkende Druck, d.h. es ist

$$p_3 = \rho g (h_1 - 1m) = 34,335 \text{ kPa}$$

b) Die Druckkräfte auf die Flächen sind $F_1 = p_1 A_1 = 176,58 \text{ kN}$, $F_2 = p_2 (A_1 - 0.01 \text{ m}^2) = 97,85 \text{ kN}$, $F_3 = p_3 A_3 = 137,34 \text{ kN}$

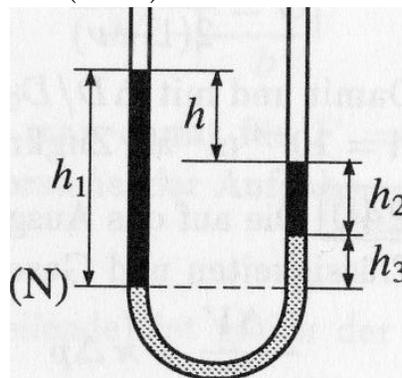
(d) Schweredruck

Die Gewichtskräfte der Flüssigkeitssäulen $m g = \rho V g = \rho g h A$ in den beiden Schenkeln oberhalb eines gemeinsamen Niveaus (N) halten sich das Gleichgewicht:

$$\rho_2 g h_1 A = \rho_2 g h_2 A + \rho_1 g h_3 A.$$

Da die Querschnittsflächen von beiden Schenkeln gleich ist, gilt dies auch für den Schweredruck $\rho g h$: $\rho_2 g h_1 = \rho_2 g h_2 + \rho_1 g h_3$ (Division obiger Gleichung durch A). Dabei ist $h_3 = h_1 - h_2 = \frac{V_1 - V_2}{A} = h$, womit folgt:

$$h = \left(1 - \frac{\rho_2}{\rho_1}\right) \frac{V_1 - V_2}{A} = 8,8 \text{ cm}$$



2. Auftrieb

(a) Auftriebskorrektur

Aufgrund des Auftriebs verringert sich die Masse m des Gegenstandes scheinbar um die Masse der von ihm verdrängten Luft $\rho_L V$. Entsprechendes gilt auch für die Wägestücke mit der Masse m_W und dem Volumen V_W auf der anderen Waagschale. Auf der Waage wird Gleichgewicht zwischen den scheinbaren Massen von Gegenstand und Wägestücken hergestellt:

$$m - \rho_L V = m_W - \rho_L V_W.$$

Mit $V_W = m_W / \rho_W$ folgt daraus für die wirkliche Masse des Gegenstandes:

$$m = m_W \left(1 - \frac{\rho_L}{\rho_W}\right) + \rho_L V.$$

Mit den Zahlenwerten erhält man $m = 32,9 \text{ g}$. Die Differenz beträgt also 100 mg.

(b) Die Auftriebskraft F_A bei beliebiger Eintauchtiefe x ist gleich der Gewichtskraft der verdrängten Flüssigkeit mit dem Volumen einer Kugelkappe $V(x) = \pi x^2(3R - x)/3$:

$$F_A(x) = \rho g V(x) = \frac{\pi \rho g}{3} x^2 (3R - x)$$

($\rho = 10^3 \text{ kg/m}^3$ Dichte des Wassers). Im Schwimmgleichgewicht, bei der Eintauchtiefe $x = R/4$, kompensieren sich Auftriebskraft und Gewichtskraft G des Balls, d.h., es ist dem Betrage nach:

$$G = F_A(R/4) = \frac{11}{192} \pi \rho g R^3 \approx 0.0573 \pi \rho g R^3 = 7,232 \text{ N}$$

Beim weiterem (erzwungenen) Eintauchen ($x > R/4$) muss Arbeit gegen die überschüssige Auftriebskraft $F(x) = F_A(x) - G$ verrichtet werden.

Für $x = 2R$ (Untertauchen) ist diese

$$\begin{aligned} W &= \int_{R/4}^{2R} F(x) dx = \int_{R/4}^{2R} \left(\frac{\pi \rho g}{3} x^2 (3R - x) - G \right) dx = \frac{\pi \rho g}{3} \left[R x^3 - \frac{x^4}{4} \right]_{R/4}^{2R} - [Gx]_{R/4}^{2R} \\ &= \frac{4081}{3072} \pi \rho g R^4 - \frac{7}{4} G R = \left(\frac{4081}{3072} - \frac{77}{768} \right) \pi \rho g R^4 \approx 1,228 \pi \rho g R^4 = 24,81 \text{ J} \end{aligned}$$

Mit $W = Gh$ wird $h = 3,43 \text{ m}$

3. Strömung idealer Flüssigkeiten

(a) Die Volumenstromstärke ist

$$I = \frac{V}{t} = vA \quad \text{VVolumen, AQuerschnittsfläche}$$

Mit $A = 5,3 \cdot 10^{-4} \text{ m}^2$, $I_{max} = 25 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3/\text{s}$, und $\bar{I} = 8,33 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3/\text{s}$ folgt $v_{max} = I_{max}/A = 47 \text{ cm/s}$ und $\bar{v} = \bar{I}/A \approx 16 \text{ cm/s}$

(b) Die Pumparbeit, die gegen den Schweredruck des Wassers $p = \rho gh$ verrichtet wird, ist $W = pV = \rho ghV$, und somit die Leistung:

$$P = \frac{W}{t} = \rho gh \frac{V}{t} = \rho gh I$$

Daraus folgt mit $\rho = 10^3 \text{ kg/m}^3$, $h = 5 \text{ m}$ und $P = 10^3 \text{ W}$ ein Volumenstrom von $I = 0,02 \text{ m}^3/\text{s} = 20 \text{ l/s}$.

(c) Aus der Massenstromstärke $I_m = m/t = 162 \text{ kg/min} = 2,7 \text{ kg/s}$ folgt als Volumenstromstärke $I = V/t = I_m/\rho = 0,003 \text{ m}^3/\text{s} = 3 \text{ l/s}$. Für die beiden Rohrquerschnitte mit den Flächen A_1 und A_2 und den zugehörigen Strömungsgeschwindigkeiten v_1 und v_2 gilt die Kontinuitätsgleichung $v_1 A_1 = v_2 A_2$. Daraus folgt für den weiten Querschnitt $v_1 = I/A_1 = 1,53 \text{ m/s}$ und für den engen Querschnitt $v_2 = I/A_2 = 4,24 \text{ m/s}$

- (d) Für die beiden Höhenniveaus h_1 und h_2 gilt die BERNOULLISCHE Gleichung:

$$p_1 + \frac{\rho}{2}v_1^2 + \rho gh_1 = p_2 + \frac{\rho}{2}v_2^2 + \rho gh_2$$

wonach in den beiden Teilstücken des Rohres der Gesamtdruck, d.h. die Summe aus statischem Druck (Kolbendruck) p , dynamischem Druck (Staudruck) $\rho v^2/2$ und Schweredruck ρgh , gleich ist. Desweiteren gilt für die Volumenstromstärke I in den beiden Querschnittsflächen A_1 und A_2 die Kontinuitätsgleichung

$$I = v_1 A_1 = v_2 A_2$$

Setzt man hiernach $v_1 = v_2(A_2/A_1) = v_2(D_2/D_1)^2$ in die erste Gleichung ein, so folgt

$$v_2^2 \left[1 - \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^4 \right] = \frac{2(p_1 - p_2)}{\rho} - 2g(h_2 - h_1).$$

Mit den Zahlenwerten erhält man hieraus $v_2 = 4 \text{ m/s}$ und aus der Kontinuitätsgleichung $v_1 = 2 \text{ m/s}$, $I = 0.0907 \text{ m}^3/\text{s} = 90,7 \text{ l/s}$

- (e) Ausflussgeschwindigkeit

- i. an der Flüssigkeitsfläche (Höhe $h_1 = h$) und an der Ausflussöffnung (Höhe $h_2 = 0$) herrscht der gleiche Druck: $p_1 = p_2 = p_0$ (Atmosphärendruck). Die BERNOULLISCHE Gleichung:

$$p_1 + \frac{\rho}{2}v_1^2 + \rho gh_1 = p_2 + \frac{\rho}{2}v_2^2 + \rho gh_2$$

nimmt die spezielle Form

$$\frac{\rho}{2}v_1^2 + \rho gh = \frac{\rho}{2}v_2^2 + \quad \text{oder} \quad v_1^2 + 2gh = v_2^2 \quad (1)$$

an, wobei v_1 die Absinkgeschwindigkeit des Flüssigkeitsspiegels und v_2 die Ausflussgeschwindigkeit ist. Ausserdem gilt mit A_1 und A_2 als Querschnittsflächen von Gefäß und Ausflussöffnung die Kontinuitätsgleichung

$$v_1 A_1 = v_2 A_2, \quad v_2 = v_1 \frac{A_1}{A_2} = v_1 \frac{D^2}{d^2} \quad (2)$$

Einsetzen von (2) in (1) und auflösen nach v_1 ergibt:

$$v_1 = \frac{d^2 \sqrt{2gh}}{\sqrt{D^4 - d^4}} \approx \frac{d^2}{D^2} \sqrt{2gh} \quad (\text{wegen } d^4 \ll D^4). \quad (3)$$

- ii. Bei $h=0,2\text{m}$ ist $v_1 \approx 8 \cdot 10^{-4} \text{ m/s} = 0,8 \text{ mm/s}$ und nach (2) $v_2 = 2 \text{ m/s}$
 iii. in Gleichung (3) sind nun v_1 und h veränderlich. Dabei ist

$$v_1 = -\frac{dh}{dt} \quad \text{bzw.} \quad dh = -v_1 \cdot dt = -\frac{d^2 \sqrt{2gh}}{\sqrt{D^4 - d^4}} = -k \sqrt{h} dt \quad (4)$$

mit der Konstanten $k = \frac{d^2 \sqrt{2g}}{\sqrt{D^4 - d^4}} = 1,77 \cdot 10^{-3} \text{ m}^{1/2} \text{ s}^{-1}$. Aus (4) wird $dt = \frac{dh}{k \sqrt{h}}$, woraus man durch Integration für $h = 1 \text{ m}$ erhält:

$$t = \int_0^t dt = -\frac{1}{k} \int_h^0 \frac{dh}{\sqrt{h}} = \frac{1}{k} \int_0^h \frac{dh}{\sqrt{h}} = \frac{2}{k} \sqrt{h} = 1130 \text{ s} = 18 \text{ min } 50 \text{ s}.$$

iv. Für $h = 1 \text{ m}$ folgt aus (3) $v_1 = 1,77 \cdot 10^{-3} \text{ m/s}$. Der (konstante) Volumenstrom ist $V/t = v_1 A_1$, woraus mit $V = A_1 h$ für die Ausflusszeit $t = h/v_1 = 565 \text{ s}$ folgt. Dies ist genau die Hälfte der unter iii) erhaltenen Zeit für kontinuierlich sinkenden Wasserspiegel.

4. selber (recht gut im Demtröder dargestellt)