

11. 03. 2015

1. Aufgabe

a) Kräftegleichgewicht: Auftrieb = Gewichtskraft

$$mg = \rho_W g V_U + \rho_W g V_0$$

$$V_0 = \frac{m - V_U \rho_W}{\rho_W}$$

b)

$$p(H) = p_a + \rho_W g H$$

$$p_a V_0 = m R T = p(H) V_1$$

$$V_1 = p_a V_0 / p(H) = \frac{p_a (m - V_U \rho_W)}{\rho_W (p_a + \rho_W g H)}$$

c) Bedingung für positiven Auftrieb: $V_{1,neu} \geq V_0$:

$$\Delta V = V_0 - V_1 = V_0 \left(1 - \frac{p_a}{p_a + \rho_W g H} \right) = V_0 \frac{\rho_W g H}{p_a + \rho_W g H}$$

$$\Delta m = \Delta V \rho_L(z = H)$$

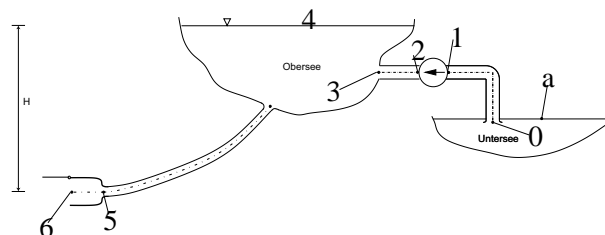
Ideales Gasgesetz: $p = \rho R T$

$$\frac{p_a}{\rho_L(z = 0)} = \frac{(p_a + \rho_W g H)}{\rho_L(z = H)}$$

$$\rho_L(z = H) = \rho_L(z = 0) \frac{p_a + \rho_W g H}{p_a}$$

$$\Delta m = V_0 \frac{\rho_W g H}{p_a + \rho_W g H} \rho_L(z = 0) \frac{p_a + \rho_W g H}{p_a}$$

$$\Delta m = (m - V_U \rho_W) \frac{\rho_L(z = 0) g H}{p_a}$$

2. Aufgabea) Leistung der Pumpe: $P = \dot{V} \Delta p_0$; $\Delta p_0 = p_2 - p_1$

$$\text{Bernoulli } a \rightarrow 1: p_a = p_1 + \frac{\rho_W}{2} v_1^2 \left(1 + 2\lambda \frac{L_1}{D_1} \right) + \rho_W g L_1$$

$$\text{Bernoulli } 2 \rightarrow 3: p_2 + \frac{\rho_W}{2} v_2^2 = p_3 + \frac{\rho_W}{2} v_3^2 \left(1 + \lambda \frac{L_1}{D_1} \right)$$

$$\text{HGG: } p_3 = p_a + \rho_W g h; \text{ Konti: } v = v_1 = v_2 = v_3$$

$$\rightarrow p_2 - p_1 = \rho_W g(h + L_1) + \frac{\rho_W}{2} v^2 (1 + 3\lambda \frac{L_1}{D_1})$$

mit $\dot{V} = \frac{\pi}{4} D_1^2 v$ folgt:

$$P = \dot{V} [\rho_W g(h + L_1) + 8\rho_W (\frac{\dot{V}}{\pi D_1^2})^2 (1 + 3\lambda \frac{L_1}{D_1})]$$

b) $p_{min} = p_1$ (Druck am Pumpeneintritt), mit Bernoulli aus a) folgt:

$$p_1 = p_a - \frac{\rho_W}{2} v^2 (1 + 2\lambda \frac{L_1}{D_1}) - \rho_W g L_1 \stackrel{!}{>} p_D$$

$$\leftrightarrow v < (\frac{2(p_a - p_D - \rho_W g L_1)}{\rho_W (1 + 2\lambda \frac{L_1}{D_1})})^{\frac{1}{2}}$$

$$\rightarrow \dot{V}_{max} < \frac{\pi}{4} D_1^2 v = \frac{\pi}{4} D_1^2 (\frac{2(p_a - p_D - \rho_W g L_1)}{\rho_W (1 + 2\lambda \frac{L_1}{D_1})})^{\frac{1}{2}}$$

c) instationäres Ausströmen:

$$\text{Bernoulli } 4 \rightarrow 6: p_a + \rho_W g H = p_6 + \frac{\rho_W}{2} v_6^2 + \rho_W \int_4^6 \frac{\partial v}{\partial t} ds + \Delta p_V$$

$$\text{mit } p_6(t \geq 0) = p_a \text{ und } \Delta p_V = \frac{\rho_W}{2} v_5^2 \lambda \frac{L_2}{D_2} + \frac{\rho_W}{2} v_6^2 \lambda \frac{L_3}{2D_2}$$

$$\text{Konti: } \frac{\pi}{4} D_2^2 v_5 = \frac{\pi}{4} D_6^2 v_6 \rightarrow \Delta p_V = \frac{\rho_W}{2} v_6^2 \lambda (\frac{L_3}{2D_2} + \frac{16L_2}{D_2})$$

für stationäres Ausströmen gilt: $\frac{\partial v}{\partial t} = 0$

$$\rightarrow v_{6,stat} = (\frac{2gH}{1 + \frac{\lambda}{D_2} (\frac{L_3}{2} + 16L_2)})^{\frac{1}{2}}$$

instationär:

$$p_a + \rho_W g H = p_a + \frac{\rho_W}{2} v_6^2 (1 + \frac{\lambda}{D_2} (\frac{L_3}{2} + 16L_2)) + \rho_W [\int_{L_2} \frac{\partial v_5}{\partial t} ds_5 + \int_{L_3} \frac{\partial v_6}{\partial t} ds_6]$$

(ab jetzt $(1 + \frac{\lambda}{D_2} (\frac{L_3}{2} + 16L_2)) := K$)

$$\rightarrow \rho_W g H = \frac{\rho_W}{2} v_6^2 K + \rho_W \frac{dv_6}{dt} [(\frac{2D_2}{D_2})^2 L_2 + L_3]$$

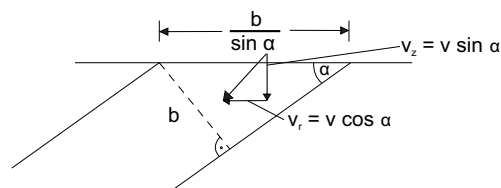
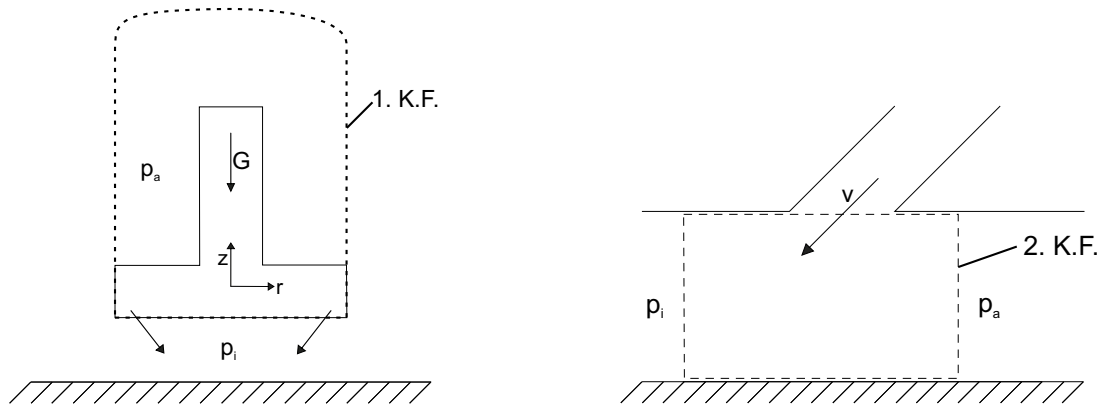
$$\leftrightarrow \frac{2gH}{K} = v_{6,stat}^2 = v_6^2 + \frac{2}{K} \frac{dv_6}{dt} [4L_2 + L_3]$$

$$\rightarrow \int_{\Delta T} dt = \frac{2}{K} (4L_2 + L_3) \int_0^{0,5v_{6,stat}} \frac{dv}{v_{6,stat}^2 - v^2}$$

$$\text{mit Hinweis } \int \frac{dx}{a^2 - x^2} = \dots \rightarrow \Delta T = \frac{4L_2 + L_3}{K v_{6,stat}} \ln(\frac{v_{6,stat} + v}{v_{6,stat} - v} \Big|_0^{0,5v_{6,stat}})$$

$$\rightarrow \Delta T = \frac{(4L_2 + L_3) \ln(3)}{\sqrt{2gH} (1 + \frac{\lambda}{D_2} (\frac{L_3}{2} + 16L_2))}$$

3. Aufgabe



a) 1.KF. Impulssatz in z-Richtung

$$(p_i - p_a)\pi \frac{D^2}{4} - mg = -\rho(v \sin(\alpha))^2 \frac{b}{\sin(\alpha)} 2\pi \frac{D}{2}$$

$$\Rightarrow (p_i - p_a)\pi \frac{D^2}{4} - mg = -\rho v^2 \sin(\alpha) b \pi D$$

2.KF. Impulssatz in radialer Richtung

$$(p_i - p_a)\pi D h = \rho v \sin(\alpha) v \cos(\alpha) \frac{b}{\sin(\alpha)} \pi D + \rho v^2 b \pi D$$

$$\Rightarrow (p_i - p_a)\pi D h = \rho v^2 b \pi D (\cos(\alpha) + 1)$$

Einsetzen ergibt:

$$v = \sqrt{\frac{mg}{\rho D \pi b (\sin(\alpha) + \frac{D}{4h} (1 + \cos(\alpha)))}}$$

$$(p_i - p_a) = \frac{mg(\cos(\alpha) + 1)}{h D \pi (\sin(\alpha) + \frac{D}{4h} (1 + \cos(\alpha)))}$$

b) Bernoulli $\infty \rightarrow$ Austritt

$$p_a + \Delta p_G = p_a + \frac{\rho}{2} v^2 \Rightarrow \Delta p_G = \frac{\rho}{2} v^2$$

$$\dot{V} = \pi D b v \Rightarrow P = \dot{V} \Delta p_G = \frac{\rho}{2} \pi D b v^3$$

c) P minimal, wenn v minimal

$$(\sin(\alpha) + \frac{D}{4h} \cos(\alpha)) = g(\alpha) = \max!$$

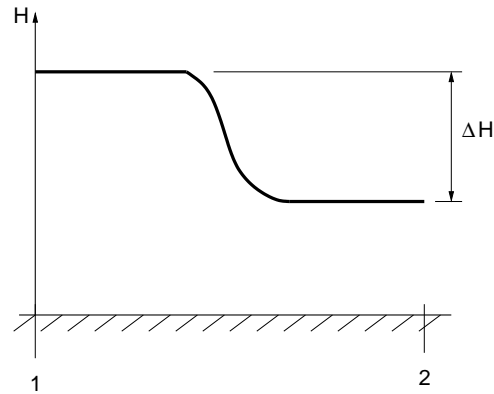
$$\frac{dg(\alpha)}{d\alpha} = \cos(\alpha) - \frac{D}{4h} \sin(\alpha) = 0$$

$$\Rightarrow \cos(\alpha) = \frac{D}{4h} \sin(\alpha)$$

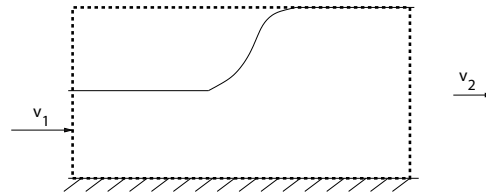
$$\Rightarrow \alpha = \arctan \frac{4h}{D}$$

4. Aufgabe

a) Skizze des Verlustes an Energiehöhe:



b) x-Impulssatz: $\frac{dI_x}{dt} = \sum F_x$



$$-\rho v_1^2 z_1 b + \rho v_2^2 z_2 b = b p_a (z_2 - z_1) + b \left(\int_0^{z_1} (p_a + \rho g z) dz - \int_0^{z_2} (p_a + \rho g z) dz \right)$$

$$\rightarrow \frac{1}{g} (v_2^2 z_2 - v_1^2 z_1) = \left(\frac{z_1^2}{2} - \frac{z_2^2}{2} \right)$$

Konti: $v_1 z_1 = v_2 z_2$

$$\rightarrow \frac{1}{g} \left(\frac{v_1^2 z_1^2}{z_2} - v_1^2 z_1 \right) = \frac{1}{2} (z_1^2 - z_2^2)$$

$$\rightarrow \frac{v_1^2 z_1}{g z_2} (z_1 - z_2) = \frac{1}{2} (z_1 - z_2) (z_1 + z_2)$$

$$\rightarrow \frac{v_1^2 z_1}{g z_2} = \frac{1}{2} (z_1 + z_2)$$

$$\rightarrow z_2^2 + z_1 z_2 - 2 \frac{v_1^2 z_1}{g} = 0, \quad \text{mit } Fr = \frac{v}{\sqrt{gz}}$$

$$\rightarrow z_2^2 + z_1 z_2 - 2 Fr_1^2 z_1^2 = 0$$

$$\rightarrow z_{2,1,2} = -\frac{z_1}{2} \pm \sqrt{\frac{z_1^2}{4} + 2 Fr_1^2 z_1^2}$$

Einzigste, physikalisch sinnvolle Lösung: $z_2 = \frac{z_1}{2} \left(-1 + \sqrt{1 + 8 Fr_1^2} \right)$

c) Energiesatz: $z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \Delta H_{12}$

$$\rightarrow z_1 + \frac{v_1^2}{2g} = z_2 + \frac{v_1^2 z_1^2}{2g z_2^2} + \Delta H_{12}$$

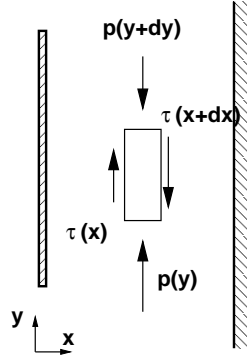
$$\rightarrow \Delta H_{12} = z_1 \left(1 - \frac{z_2}{z_1} + \frac{Fr_1^2}{2} \left(1 - \left(\frac{z_1}{z_2} \right)^2 \right) \right)$$

5. Aufgabe

a) Kräftegleichgewicht in y-Richtung am infinitesimalen Element:

$$-\rho g dx dy dz + \tau dy dz - \left(\tau + \frac{\partial \tau}{\partial x} dx \right) dy dz + p(y) dx dz - \left(p(y) + \frac{\partial p}{\partial y} dy \right) dx dz = 0$$

$$\Rightarrow -\rho g - \frac{\partial \tau}{\partial x} - \frac{\partial p}{\partial y} = 0$$



1. Integration $\Rightarrow \tau(x) = -\left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right)x + C_1$

Newtonsches Fluid, ausgebildete Strömung $\tau = -\eta \frac{dv}{dx}$

2. Integration $\Rightarrow v(x) = -\frac{1}{\eta} \int \tau dx = \frac{1}{\eta} \left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right) \frac{x^2}{2} - \frac{C_1 x}{\eta} + C_2$

Randbedingungen: $v(x=0) = -v_P$, $v(x=B) = 0$

$$v(x=0) = -v_P \Rightarrow C_2 = -v_P$$

$$v(x=B) = \frac{1}{\eta} \left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right) \frac{B^2}{2} - \frac{C_1 B}{\eta} - v_P = 0 \Rightarrow C_1 = \frac{1}{2} \left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right) B - \frac{v_P \eta}{B}$$

einsetzen liefert $v(x) = \frac{B^2}{2\eta} \left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right) \left(\left(\frac{x}{B}\right)^2 - \frac{x}{B}\right) + v_P \left(\frac{x}{B} - 1\right)$

b) Konti: $\dot{m} = \rho \int_0^B v dx = B \rho \int_0^1 v d\left(\frac{x}{B}\right) \stackrel{!}{=} 0$

$$\rho B \left[\frac{B^2}{2\eta} \left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right) \left(\frac{1}{3} \left(\frac{x}{B}\right)^3 - \frac{1}{2} \left(\frac{x}{B}\right)^2\right) + v_P \left(\frac{1}{2} \left(\frac{x}{B}\right)^2 - \frac{x}{B}\right) \right]_0^1 \stackrel{!}{=} 0$$

$$\Rightarrow \frac{\partial p}{\partial y} = -\frac{6v_P \eta}{B^2} - \rho g$$

c) Kraft auf die Platte $F_R = 2T \cdot \int_0^L \tau_W dy$

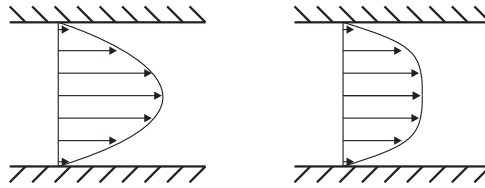
$$\tau_W = -\tau(x=0) = -\frac{1}{2} \left(\rho g + \frac{\partial p}{\partial y}\right) B + \frac{v_P \eta}{B}$$

mit $\frac{\partial p}{\partial y}$ aus b) $\Rightarrow \tau_W = \frac{4\eta v_P}{B} \neq f(y)$

$$\Rightarrow F_R = 8\eta v_P L T / B$$

6. Aufgabe

- a) Laminares (links) und zeitlich gemitteltes, turbulentes (rechts) Geschwindigkeitsprofil



Das turbulente ist völliger als das laminare Geschwindigkeitsprofil, da der Impulsaustausch in radialer Richtung größer ist.

- b) Die zähe Unterschicht y_t ist eine sehr dünne, wandnahe Schicht, in der die laminaren Schubspannungen über die turbulenten Schubspannungen dominieren und die Geschwindigkeitskomponente in Strömungsrichtung linear mit dem Wandabstand ansteigt.
- c) Das logarithmische Wandgesetz gilt erst ab einem gewissen Abstand von der Wand außerhalb der zähen Unterschicht y_t . Daraus ergibt sich die Bedingung, dass $y > y_t$ sein muss.