

.....  
(Matr.-Nr, Unterschrift)

**Klausur „Strömungsmechanik I“**

14. 03. 2023

## 1. Aufgabe

a) Die Auftriebskraft eines Körpers entspricht dem Gewicht des von ihm verdrängten Fluids.  $F_A = \rho_f g V_k$ , wobei  $F_A$  die Auftriebskraft,  $\rho_f$  die Dichte des den Körper umgebenden Fluids,  $g$  die Erdbeschleunigung, und  $V_k$  das Volumen des Körpers bezeichnen.

b) Annahme konstanter Dichte.

c) Druckintegral:  $\vec{F} = \int_{A_K} p(z) \vec{n}_A dA$  oder  $F_A = - \int_{A_K} p(z) n_{z,A} dA$

Anteile der Flächen parallel zur z-Richtung heben sich gegenseitig auf. Es bleibt

$$F_A = -F_z = bt p(z_0 + h) - bt p(z_0 - h).$$

$$\text{Allgemein: } p(z) = p_a + \int_0^z \rho(\tilde{z}) g d\tilde{z}.$$

$$\text{Eingesetzt: } p(z) = p_a + g(\rho_0 z + \frac{1}{2}\alpha z^2 + \frac{1}{3}\beta z^3)$$

$$\text{Oberseite: } p_o = p_a + g(\rho_0(z_0 - h) + \frac{1}{2}\alpha(z_0 - h)^2 + \frac{1}{3}\beta(z_0 - h)^3)$$

$$\text{Oberseite: } p_u = p_a + g(\rho_0(z_0 + h) + \frac{1}{2}\alpha(z_0 + h)^2 + \frac{1}{3}\beta(z_0 + h)^3)$$

Damit ergibt sich:

$$F_A = (p_u - p_o)bt = btg(2\rho_0 h + \frac{1}{2}\alpha((z_0 + h)^2 - (z_0 - h)^2) + \frac{1}{3}\beta((z_0 + h)^3 - (z_0 - h)^3))$$

d) Mittlere Dichte:  $\bar{\rho}_f = \rho_0 + \alpha z_0 + \beta z_0^2$

$$\text{Volumen des Körpers: } V = bt2h$$

$$\text{Es muss gelten: } F_A = \bar{\rho}_f g V$$

$$F_A = btg(2\rho_0 h + \frac{1}{2}\alpha(4z_0 h) + \frac{1}{3}\beta(6z_0^2 h + 2h^3))$$

$$gbt2h(\rho_0 + \alpha z_0 + \beta z_0^2 + \beta \frac{h^2}{3}) = (\rho_0 + \alpha z_0 + \beta z_0^2) gbt2h$$

Der Dichteverlauf muss linear sein. Nur für den linearen Verlauf liegt der Mittelwert der Dichte in der Mitte des Körpers  $\Rightarrow \beta = 0$ .

## 2. Aufgabe

a) Bernoulli von der Oberfläche des Beckens bis zum Austritt des Rohrs:

$$\rho g H + \Delta p = \rho g H + \frac{1}{2} \rho v_{stat}^2$$

Daraus ergibt sich direkt:

$$v_{stat} = \sqrt{\frac{2\Delta p}{\rho}}$$

b) Bernoulli vom Austritt des Rohrs bis zum Scheitelpunkt der Fontäne:

$$\frac{1}{2} \rho v_{stat}^2 = \rho g h$$

Mit a) ergibt sich:

$$h = \frac{\Delta p}{\rho g}$$

c) Bernoulli von der Oberfläche des Beckens bis zum Austritt des Rohrs:

$$\rho g H + \Delta p = \rho g H + \frac{1}{2} \rho v^2 + \rho \int \frac{\partial v}{\partial t} ds$$

Großer Behälter: Beschleunigung nur im Rohr:

$$\Delta p = \frac{1}{2} \rho v^2 + \rho \frac{dv}{dt} L$$

$$\frac{dv}{dt} = \frac{1}{L} \left( \frac{\Delta p}{\rho} - \frac{1}{2} v^2 \right) = \frac{1}{2L} (v_{stat}^2 - v^2)$$

Trennung der Variablen:

$$dt = 2L \frac{dv}{v_{stat}^2 - v^2}$$

Integration von  $t = 0$  bis  $t = T_1$  mittels Hinweis:

$$T_1 = \frac{L}{v_{stat}} \ln \left( \frac{v_{stat} + 0.5 v_{stat}}{v_{stat} - 0.5 v_{stat}} \right)$$

$$T_1 = \frac{L}{\sqrt{\frac{2\Delta p}{\rho}}} \ln(3)$$

d) Bernoulli von der Oberfläche des Beckens bis zum Scheitelpunkt:

$$\rho g H + \Delta p^* = \rho g (H + 2h) + \frac{1}{2} \rho v_{stat}^*{}^2 \lambda \frac{L}{D}$$

Neue Endgeschwindigkeit im Rohr wie in b):

$$v_{stat}^* = \sqrt{2g2h} = \sqrt{\frac{4\Delta p}{\rho}}$$

Es ergibt sich:

$$\Delta p^* = \rho g 2h + \frac{1}{2} \rho \lambda \frac{L}{D} \frac{4\Delta p}{\rho} = 2\Delta p + 2\lambda \frac{L}{D} \Delta p = 2\Delta p \left(1 + \lambda \frac{L}{D}\right)$$

### 3. Aufgabe

- a) Impulssatz in x-Richtung (Ruhendes Transportband):

$$\frac{dI_x}{dt} = \rho v^2 \cos(\alpha) B T = F_x$$

$$\Rightarrow \frac{F_x}{T} = \rho v^2 \cos(\alpha) B$$

Kraft auf den Gegenstand:

$$F'_x = -F_x = -\rho v^2 \cos(\alpha) B$$

$$\frac{F'_y}{T} = 0$$

- b) verlustfreie Umlenkung:

Bernoulli von 0 nach 1 und 0 nach 2:

$$\Rightarrow p_a + \frac{\rho}{2} v^2 = p_a + \frac{\rho}{2} v_1^2 = p_a + \frac{\rho}{2} v_2^2$$

$$\Rightarrow v = v_1 = v_2$$

Konti:

$$vB = v_1 B_1 + v_2 B_2 \Rightarrow B = B_1 + B_2$$

Impulssatz in y-Richtung:

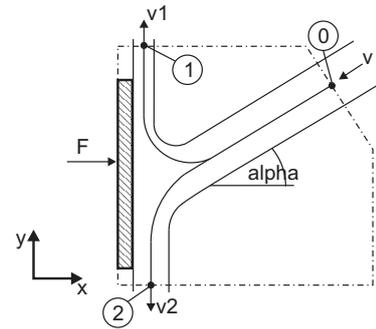
$$\frac{I_y}{dt} = \rho v^2 \sin(\alpha) B T + \rho v^2 B_1 T - \rho v^2 B_2 T$$

$$v^2 \sin(\alpha) B + v^2 B_1 - v^2 (B - B_1) = 0$$

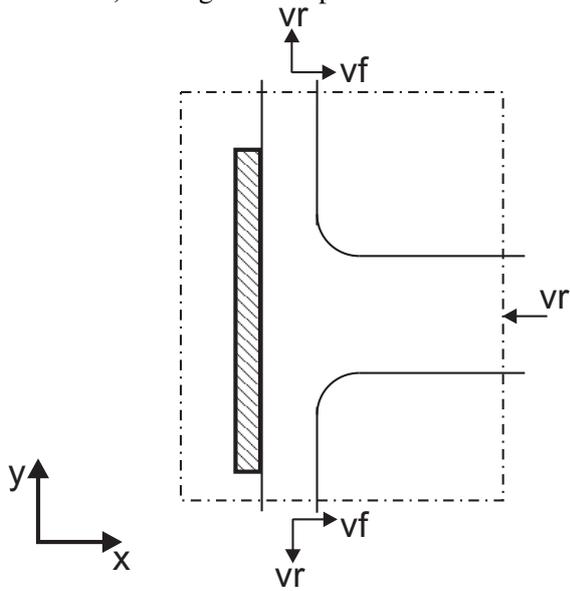
$$(\sin(\alpha) - 1) B + 2B_1 = 0$$

$$B_1 = \frac{B}{2} (1 - \sin(\alpha))$$

$$B_2 = \frac{B}{2} (1 + \sin(\alpha))$$



c) bewegtes Transportband:



Impulssatz in x-Richtung für bewegte Kontrollfläche:

$$\frac{DI_x}{dt} = \int \rho v_{a,x} (\vec{v}_r \cdot \vec{n}) dA = F_x$$

$$= \rho v v_r B + \rho v_F v_r \frac{B}{2} + \rho v_F v_r \frac{B}{2} = \frac{F_x}{T}$$

$$v_r = v_F - (-v)$$

$$\frac{F_x}{T} = \rho v (v + v_F) B + \rho v_F (v + v_F) B$$

$$\frac{F_x}{T} = \rho (v + v_F)^2 B$$

Kraft auf den Gegenstand:

$$F'_x = -F_x = -\rho (v + v_F)^2 B$$

$$\frac{F'_y}{T} = 0$$

d)  $F_{x,c} = 2F_{x,a}$

$$\rho (v + v_F^*)^2 B = 2\rho v^2 B \Rightarrow (v + v_F^*)^2 = 2v^2$$

$$v_F^{*2} + 2vv_F^* - v^2 = 0 \Rightarrow v_F^* = -v \pm \sqrt{2}v$$

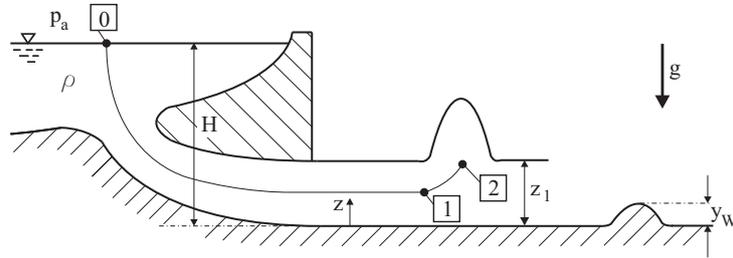
Da  $v_F > 0$ :

$$v_F^* = v(\sqrt{2} - 1)$$

#### 4. Aufgabe

a) Bernoulli von  $\boxed{0} \rightarrow \boxed{1}$ :  $p_a + \rho g H = p_1 + \rho g z_1^* + \frac{\rho}{2} v_1^2$

Hydrostatische Grundgleichung:  $p_1 = p_a + \rho g (z_1 - z_1^*)$



$$\Rightarrow p_a + \rho g H = p_a + \rho g (z_1 - z_1^*) + \rho g z_1^* + \frac{\rho}{2} v_1^2 \Leftrightarrow \rho g (H - z_1) = \frac{\rho}{2} v_1^2$$

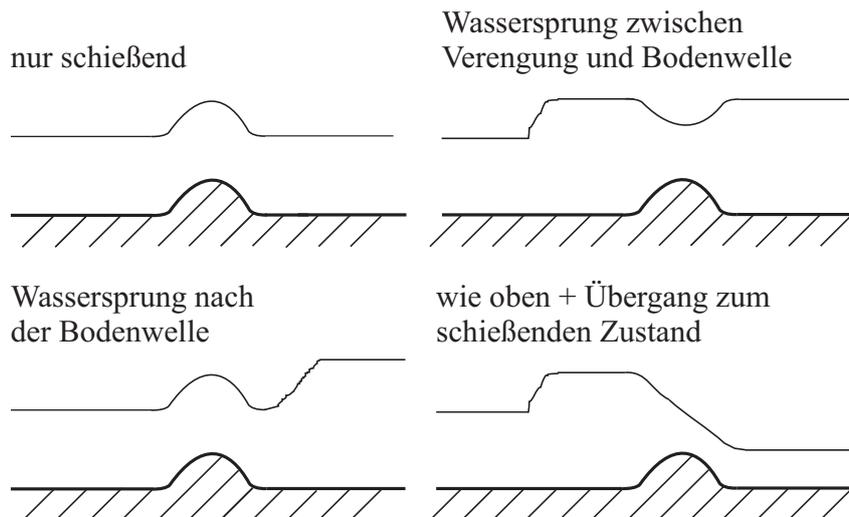
$$\Rightarrow v_1 = \sqrt{2g(H - z_1)} \quad (1)$$

b)

$$\left. \begin{array}{l} \text{Konti: } v_1 z_1 B_1 = 2v_2 z_1 \frac{B_1}{\sqrt{2}} \Leftrightarrow v_2 = v_1 \frac{\sqrt{2}}{2} \\ \text{Bernoulli von } \boxed{1} \rightarrow \boxed{2}: \rho g z_1 + \frac{\rho}{2} v_1^2 = 2\rho g z_1 + \frac{\rho}{2} v_2^2 \end{array} \right\} g z_1 = \frac{v_1^2}{4} \quad (2)$$

aus (1) + (2):  $H = 3z_1 \quad [m]$

c)  $Fr = \frac{v}{\sqrt{gz}} = \sqrt{\frac{2g(H - z_1)}{gz_1}} = 2 > 1 \Rightarrow$  schiessender (überkritischer) Zustand



d) Die Energiehöhe  $H_{nach}$  nach dem Wassersprung ist:

$$H_{nach} = H_{min} + y_{gr} \text{ mit } H_{min} = \frac{3}{2}z_{gr} = \frac{3}{2}\sqrt[3]{\frac{\dot{V}^2}{gB^2}}$$

$$\dot{V} = v_1 z_1 B_1 = \sqrt{4gz_1} z_1 B_1$$

$$\begin{aligned} H_{nach} &= z_{nach} + \frac{v_{nach}^2}{2g} = z_{nach} + \frac{\dot{V}^2}{2gz_{nach}^2 B_1^2} \\ &= z_{nach} + \frac{4gz_1^3 B_1^2}{2gz_{nach}^2 B_1^2} = z_{nach} + 2z_1 \left( \frac{z_1}{z_{nach}} \right)^2 \end{aligned}$$

Da  $z_{vor} = z_1$  gilt mit dem Hinweis:

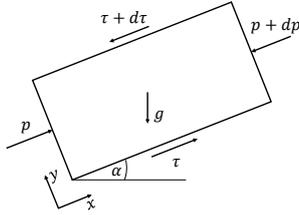
$$z_{nach} = z_1 \left( \sqrt{\frac{1}{4} + 2Fr_1^2} - \frac{1}{2} \right) = \left( \sqrt{\frac{33}{4}} - \frac{1}{2} \right) z_1$$

$$H_{min} = \frac{3}{2}\sqrt[3]{\frac{4gz_1^3 B_1^2}{gB_1^2}} = \frac{3}{2}z_1\sqrt[3]{4}$$

$$\Rightarrow y_{gr} = H_{nach} - H_{min} = z_1 \left[ \sqrt{\frac{33}{4}} - \frac{1}{2} + \frac{2}{\left( \sqrt{\frac{33}{4}} - \frac{1}{2} \right)^2} - \frac{3}{2}\sqrt[3]{4} \right] \quad [m]$$

## 5. Aufgabe

a) Kräftebilanz in x-Richtung:



$$(p - (p + \frac{dp}{dx}dx))dy + (\tau - (\tau + \frac{d\tau}{dy}dy))dx - \rho g \sin \alpha dx dy = 0$$

$$-\frac{dp}{dx} dx dy - \frac{d\tau}{dy} dx dy - \rho g \sin \alpha dx dy = 0$$

Freie Oberfläche:  $\frac{dp}{dx} = 0$

$$\Rightarrow \frac{d\tau}{dy} = -\rho g \sin \alpha$$

b) 1. Integration:

$$\int_{\tau}^{\tau_o} d\tau = - \int_y^{\delta} \rho g \sin \alpha dy$$

Mit  $\tau_o = 0$ :

$$\Rightarrow \tau = -\eta \frac{du}{dy} = \rho g \sin \alpha (\delta - y)$$

2. Integration:

$$\int_{u_B}^u du = -\frac{\rho g \sin \alpha}{\eta} \int_0^y (\delta - y) dy$$

$$\Rightarrow u(y) = u_B + \frac{\rho g \sin \alpha}{\eta} (\frac{1}{2}y^2 - \delta y)$$

c) Volumenstrom pro Tiefenausdehnung:

$$\frac{\dot{V}}{T} = \int_0^{\delta} u(y) dy$$

$$\frac{\dot{V}}{T} = u_B \delta + \frac{\rho g \sin \alpha}{\eta} (\frac{1}{6}\delta^3 - \frac{1}{2}\delta^3)$$

$$\Rightarrow \frac{\dot{V}}{T} = u_B \delta - \frac{\rho g \sin \alpha}{3\eta} \delta^3$$

d) 1. Integration analog zu b):

$$\tau(y) = \tau_o + \rho g \sin \alpha (\delta - y) = -\eta \frac{du}{dy}$$

2. Integration:

$$\int_{u_B}^u du = \int_0^y -\frac{\tau_o}{\eta} - \frac{\rho g \sin \alpha}{\eta} (\delta - y) dy$$

$$\Rightarrow u(y) = u_B - \frac{\tau_o}{\eta} y + \frac{\rho g \sin \alpha}{\eta} \left( \frac{1}{2} y^2 - \delta y \right)$$

Volumenstrom pro Tiefenausdehnung:

$$\frac{\dot{V}}{T} = \int_0^\delta u(y) dy$$

$$\frac{\dot{V}}{T} = u_B \delta - \frac{\tau_o}{2\eta} \delta^2 + \frac{\rho g \sin \alpha}{\eta} \left( \frac{1}{6} \delta^3 - \frac{1}{2} \delta^3 \right)$$

$$\Rightarrow \frac{\dot{V}}{T} = u_B \delta - \frac{\tau_o}{2\eta} \delta^2 - \frac{\rho g \sin \alpha}{3\eta} \delta^3$$

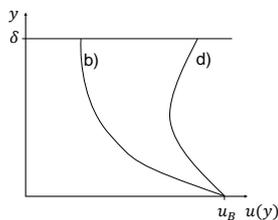
$$\frac{\dot{V}}{T} = \frac{\dot{V}_{alt}}{T} - \frac{\tau_o}{2\eta} \delta^2 = 2 \frac{\dot{V}_{alt}}{T}$$

$$\frac{\tau_o}{2\eta} \delta^2 = -u_B \delta + \frac{\rho g \sin \alpha}{3\eta} \delta^3$$

$$\tau_o = -\frac{2\eta u_B}{\delta} + \frac{2}{3} \rho g \sin \alpha \delta = -\frac{1}{2} c_f \rho_L u_L^2$$

$$\Rightarrow u_L = \sqrt{\frac{2}{c_f \rho_L} \left( \frac{2\eta u_B}{\delta} - \frac{2}{3} \rho g \sin \alpha \delta \right)}$$

e) Skizze:



## 6. Aufgabe

a) Zerlegung des Funktionswerts in  $f = \bar{f} + f'$

$$\bar{f} = \frac{1}{T} \int_T f dt \quad \frac{1}{T} \int_T f' dt = 0$$

$$\overline{fg} = \overline{(\bar{f} + f')(\bar{g} + g')} = \overline{\bar{f}\bar{g}} + \overline{f'\bar{g}} + \overline{\bar{f}g'} + \overline{f'g'}$$

$$\Rightarrow \overline{fg} = \overline{\bar{f}\bar{g}} + \overline{f'g'}$$

b) Kinematik:  $u_1 = u_2$

$$\text{Kräftegleichgewicht: } \tau_1 = \tau_2 \Rightarrow \eta_1 \frac{du_1}{dy} = \eta_2 \frac{du_2}{dy}$$

c) Die zähe Unterschicht ist eine sehr dünne Schicht in unmittelbarer Wandhöhe, in der die laminare Schubspannung gegenüber den turbulenten Schubspannung dominiert.

$$\text{d) } \Sigma M = \int_{KF} (\vec{r} \times \vec{v}) \rho (\vec{v} \cdot \vec{n}) dA$$