

Name: Vorname: Punkte:
Matr.-Nr.: MB-DI / MB-DII / IP-DII / WIW-DII
BSc-MB / BSc-MBD / BSc-BIBME

KLAUSUR STRÖMUNGSLEHRE

Fragenzeit

Bitte direkt auf die Angabe schreiben!

1) Welche Kennzahlen können wir nutzen, um Strömungen mit Temperatureinfluss zu beschreiben?

Nennen Sie zwei und geben Sie kurz deren Bedeutung an. (4P)

z.B. Nusseltzahl $Nu = \frac{\alpha \cdot l}{\lambda}$: Übergabekoeff. (auf Wärme) zu geleiteter Wärme

Prandtlzahl $Pr = \frac{c_p \cdot \lambda}{\alpha}$: Konvektiv zu geleiteter Wärme

3) Was besagt die Prandtl-Relation? (1P)

$Ma_2^* = \frac{1}{Ma_1^*}$ (Stoff von subsonisch \rightarrow supersonisch (Entropie verbleibt das) oder umgekehrt.)

4) Wie können wir potentialtheoretisch den Auftrieb eines Körpers beschreiben? Geben Sie dafür auch den mathematischen Ausdruck an. Können wir auch den Widerstand berechnen und wenn ja wie? (3P)

- Durch Zirkulation Γ $\Gamma = \int_{\Gamma} \rho \cdot v \cdot ds$
- Nein, d'Alembertsches Paradoxon

5) Stellen Sie sich einen Hubschrauber mit starren, nicht schwenkbaren Rotorblättern vor. Warum kann dieser auf der Stelle schweben, aber nicht vorwärts fliegen: was passiert? Kurze Erklärung. (3P)

Schwaben: klar, Druckverteilung ist identisch auf Rotorblättern.
Kipft man den gesamten Rotor oder Teilköpfe und lässt ihn fliegen \Rightarrow durch Auströmung ist die relative Geschw. auf dem nach vorne bzw. dem nach hinten laufenden Blatt unterschiedlich \Rightarrow Drucke unterschiedlich \Rightarrow Heli kippt zur Seite \Rightarrow Ausstellen d. Blätter ist notwendig

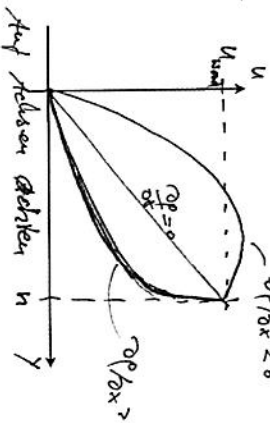
6) Ein auf dem Wasser treibendes Boot ist lenkbar. Dies wäre nicht der Fall, wenn das Boot geringschnell triebe, wie das Wasser fließt. Tatsächlich treibt es aber schneller. Versuchen Sie das kurz zu erklären (Tipp: betrachten Sie das Volumen mit/ohne Boot und was jeweils physikalisch passiert). (3P)

Betrachte äquivalente Wasserwaage (wie das von Boot verdrängte Wasser): dicker würde sich mit dem umliegenden Wasser vermischt, ist. mit tiefer (Langwasser) Wassertiefe \Rightarrow Turbulenzverlust (im Lauwasser) ähnlich, d. in tieferer Reibung auf tieferem Sediment.

Boat: keine Verwendung, aber dünne Grenzschicht, daher geringerer Turbulenzverlust \Rightarrow treibt schneller.

7) Was ist eine Couette Strömung? Skizzieren Sie die Profile der Geschwindigkeit in Strömungsrichtung über dem Wandabstand ins Diagramm, für drei Fälle des Druckgradienten: Null, positiv und negativ. (5P)

Strömung zw. zwei Platten, mit einer davon fest, die andere bewegt



7) Gegeben: $\frac{\partial u}{\partial t} = -\frac{1}{\rho_0} \frac{\partial p}{\partial x} + \nu_0 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$. Referenzgrößen sind u_0 , L , ρ_0 ; der Druck wird mit p_0 und der Schallgeschwindigkeit c_0 dimensionslosiert. Geben Sie die dimensionslose Form der Gleichung mit Hilfe bekannter Kennzahlen an (5P).

$$\left(\frac{u_0^2}{L} \right) \frac{\partial u}{\partial t} = - \left(\frac{1}{\rho_0} \frac{p_0}{L} \right) \frac{\partial p}{\partial x} + \left(\nu_0 \frac{u_0}{L^2} \right) \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

$$Re = 8.0 \cdot c_0^2, \text{ laut Aufgabe}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial u}{\partial t} = - \frac{1}{M_0^2} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{1}{Re} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

$$Re = \frac{u_0 L}{\nu}$$

$$M_0 = \frac{u_0}{c_0}$$

09.03.2013

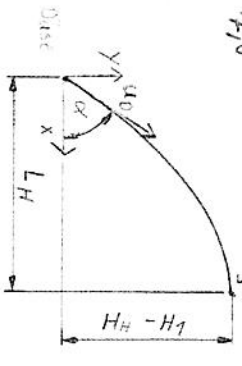
Σ 31,5

A1 a)

11,5

Scheitelpunkt

Aus



Beziehungen des schrägen Wurfs:

$$x(t) = u_0 \cos \alpha \cdot t$$

$$y(t) = u_0 \sin \alpha \cdot t - \frac{1}{2} g t^2$$

$$u_y = \frac{dy}{dt} = u_0 \sin \alpha - g \cdot t$$

Randbedingungen:

- im Scheitelpunkt ist $u_y = 0$

- " " " $y = H_2 - H_1$

- " " " $x = L_H$

• benötigte Zeit bis zum Erreichen des Scheitelpunkts:

$$u_y = 0 = u_0 \cdot \sin \alpha - g \cdot t_H \Rightarrow t_H = \frac{u_0 \cdot \sin \alpha}{g}$$

$$(1) x(t = t_H) = u_0 \cos \alpha \cdot t_H = u_0 \cos \alpha \cdot \frac{u_0 \sin \alpha}{g} = u_0^2 \frac{\cos \alpha \sin \alpha}{g} = L_H$$

$$(2) y(t = t_H) = u_0 \sin \alpha \cdot t_H - \frac{1}{2} g t_H^2 = \frac{u_0^2 \sin^2 \alpha}{g} - \frac{1}{2} g \cdot \frac{u_0^2 \sin^2 \alpha}{g^2} = \frac{u_0^2 \sin^2 \alpha}{2g} = H_2 - H_1$$

$$(3) \Rightarrow u_0^2 = \frac{(H_2 - H_1) 2g}{\sin^2 \alpha}$$

$$(3) \text{ in (1)} \quad L_H = \frac{(H_2 - H_1) 2g \cdot \cos \alpha \sin \alpha}{g} = \frac{(H_2 - H_1) 2}{\tan \alpha}$$

$$\alpha = \arctan \left(\frac{(H_2 - H_1) 2}{L_H} \right) = \arctan \left(\frac{(24\text{m} - 2\text{m}) 2}{25\text{m}} \right) = 60,4^\circ$$

$$\text{aus (2)} \quad u_0 = \frac{\sqrt{2(H_2 - H_1)g}}{\sin \alpha} = \frac{\sqrt{2(24\text{m} - 2\text{m}) \cdot 10\frac{\text{m}}{\text{s}^2}}}{\sin(60,4^\circ)} = 24,1\frac{\text{m}}{\text{s}}$$

b) $N_P = \eta_P \cdot V \cdot \Delta p_P$

$$V = u_0 \cdot \sqrt{\frac{\pi}{4}} d_0^2 = 24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}} \cdot \sqrt{\frac{\pi}{4}} \cdot (0,025 \text{ m})^2 = 0,0118 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

Δp_P aus Bernoulli:

$$sg H_0 + p_0 = \frac{\rho}{2} u_0^2 + sg H_1 + p_0 + \Delta p_{\text{Verl}} - \Delta p_P$$

$$\Delta p_P = \frac{\rho}{2} u_0^2 + sg (H_1 - H_0) + \Delta p_{\text{Verl}}$$

$$\Delta p_{\text{Verl}} = \frac{\rho}{2} u_s^2 (S_E + S_F + \frac{L_s}{d} \cdot \eta_s)$$

$$\eta_s \text{ bestimmen: } \text{Red} = \frac{u_s \cdot d}{\nu} \quad \frac{1}{2} \text{ mit } u_s = u_0 \cdot \left(\frac{d_0}{d}\right)^2$$

$$\text{Red} = \frac{u_0 \cdot d_0^2}{\nu \cdot d} = \frac{24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}} \cdot (0,025 \text{ m})^2}{1,5 \cdot 10^{-6} \frac{\text{m}^2}{\text{s}} \cdot 0,1 \text{ m}} = 100,417$$

in Diagramm 1, hydr. glatt gehen: $\eta_s = 0,018$

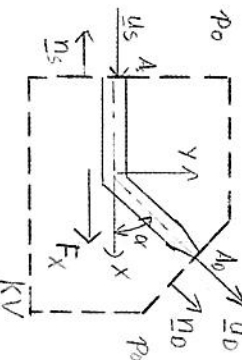
$$\Rightarrow \Delta p_P = \frac{\rho}{2} u_0^2 + sg (H_1 - H_0) + \frac{\rho}{2} u_0^2 \left(\frac{d_0}{d}\right)^4 (S_E + S_F + \frac{L_s}{d} \cdot \eta_s)$$

$$= 500 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot (24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}})^2 + 1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 10 \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \cdot (2\text{m} - 3\text{m}) + 500 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot (24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}})^2 \cdot \left(\frac{0,025}{0,1}\right)^4 \cdot (0,5 + 0,47 + \frac{10\text{m}}{0,1\text{m}} \cdot 0,018)$$

$$\Delta p_P = 283,547 \text{ Pa}$$

$$N_P = \eta_P \cdot V \cdot \Delta p_P = 1 \cdot 0,0118 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \cdot 283,547 \text{ Pa} = 3,346 \text{ kW}$$

c) 8



$$\underline{u}_s = \begin{pmatrix} u_s \\ 0 \end{pmatrix}; \quad \underline{n}_s = \begin{pmatrix} -1 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\underline{u}_D = u_0 \begin{pmatrix} \cos \alpha \\ \sin \alpha \end{pmatrix}$$

$$\underline{n}_D = \begin{pmatrix} \cos \alpha \\ \sin \alpha \end{pmatrix}$$

Druck am Eintrittsquerschnitt:

$$p_3 + \frac{\rho}{2} u_3^2 = p_0 + \frac{\rho}{2} u_0^2 + \frac{\rho}{2} u_3^2 \quad \frac{1}{2}$$

$$p_3 = p_0 + \frac{\rho}{2} u_0^2 + \frac{\rho}{2} u_3^2 (-1 + \rho F) = p_0 + \frac{\rho}{2} u_0^2 + \frac{\rho}{2} u_0^2 \left(\frac{d_0}{d}\right)^4 (\rho F - 1) \quad \frac{1}{2}$$

$$p_3 = 100000 \text{ Pa} + \frac{1000 \text{ kg}}{2} \cdot (24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}})^2 + \frac{1000 \text{ kg}}{2} \cdot (24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}})^2 \cdot \left(\frac{0,025}{0,1}\right)^4 (0,97 - 1) \quad \frac{1}{2}$$

$$p_3 = 389.804 \text{ Pa} \quad \frac{1}{2}$$

Impulssatz in x-Richtung

$$\rho A_3 u_3 (-1) + \rho A_0 u_0 \cos \alpha = \rho A_0 u_0 \cos \alpha + \rho A_3 u_3 \sin^2 \alpha = F_x + p_3 A_3 - p_0 A_3 \quad \frac{1}{2}$$

$$-\rho A_3 u_3^2 + \rho A_0 u_0^2 \cos \alpha = F_x + A_3 (p_3 - p_0) \quad \frac{1}{2}$$

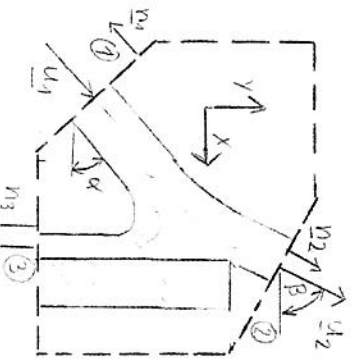
$$F_x = \rho \cdot \left(\frac{V}{s}\right) \cdot (u_0 \cos \alpha - u_3) + A_3 (p_3 - p_0) \quad \frac{1}{2}$$

$$F_x = 1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 0,0118 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \cdot \cos(60^\circ) - 24,1 \frac{\text{m}}{\text{s}} \cdot \left(\frac{0,025}{0,1}\right)^2 + \frac{\pi}{4} (0,1 \text{ m})^2 \cdot (-389.804 \text{ Pa} + 100000 \text{ Pa}) \quad \frac{1}{2}$$

$$F_x = -2153 \text{ N} = -2,153 \text{ kN} \quad \frac{1}{2}$$

Kraft auf Spritzenwagen: $F_3 = -F_x = 2,153 \text{ kN}$ $\frac{1}{2}$

d) 6,5



$$\underline{u}_1 = u_1 \begin{pmatrix} \cos \alpha \\ \sin \alpha \end{pmatrix}; \quad \underline{v}_1 = \begin{pmatrix} -\cos \alpha \\ -\sin \alpha \end{pmatrix}$$

$$\underline{u}_2 = u_2 \begin{pmatrix} \cos \beta \\ \sin \beta \end{pmatrix}; \quad \underline{v}_2 = \begin{pmatrix} \cos \beta \\ \sin \beta \end{pmatrix}$$

$$\underline{u}_3 = \begin{pmatrix} 0 \\ -u_3 \end{pmatrix}; \quad \underline{v}_3 = \begin{pmatrix} 0 \\ -1 \end{pmatrix}$$

Bestimme β mit Impulssatz in y-Richtung

$$\rho A_1 \cdot u_1 \sin \alpha + \rho A_2 u_2 \sin \beta + \rho A_3 u_3 \sin \beta = 0 \quad \frac{1}{2}$$

$$+ \rho A_3 (-u_3) (-1) + 0 = 0 \quad \frac{1}{2}$$

(keine weiteren Kräfte)

$$\rho \dot{V}_1 \sin \alpha + \rho \dot{V}_2 \sin \beta + \rho \dot{V}_3 (-u_3) = 0 \quad \frac{1}{2}$$

$$\frac{\rho}{2} u_1^2 = \frac{\rho}{2} u_2^2; \quad \frac{\rho}{2} u_1^2 = \frac{\rho}{2} u_3^2 \Rightarrow u_1 = u_2 = u_3 \quad (\text{aus Bernoulli}) \quad \frac{1}{2}$$

$$\Rightarrow -\dot{V}_1 \sin \alpha + \dot{V}_2 \sin \beta - \dot{V}_3 = 0 \quad \frac{1}{2}$$

$$\dot{V}_1 = \dot{V}_2 + \dot{V}_3; \quad \frac{\dot{V}_2}{\dot{V}_3} = \frac{3}{1} \Rightarrow \dot{V}_2 = 3 \dot{V}_3 \quad \frac{1}{2}$$

$$\dot{V}_1 = 3 \dot{V}_2 + \dot{V}_3 = 4 \dot{V}_3 \quad \frac{1}{2}$$

$$\Rightarrow -4 \dot{V}_3 \sin \alpha + 3 \dot{V}_3 \sin \beta - \dot{V}_3 = 0 \quad \frac{1}{2}$$

$$-4 \sin \alpha + 3 \sin \beta - 1 = 0 \quad \frac{1}{2}$$

$$\Rightarrow \sin \beta = \left(1 + 4 \sin \alpha\right) \frac{1}{3} = \left(1 + 4 \sin(30^\circ)\right) \frac{1}{3} = \left(1 + 4 \cdot \frac{1}{2}\right) \frac{1}{3} = 1 \quad \frac{1}{2}$$

$$\Rightarrow \beta = 90^\circ \quad \frac{1}{2}$$

\Rightarrow Der Strahl geht senkrecht nach oben!

Σ 2,15

A2

a) $F(z) = U_0 \cdot z + \frac{E}{2\pi} \ln(z) - i \frac{\Gamma}{2\pi} \ln(z)$ 1,5

Translation Quelle Zirkulation

b) $F(z) = U_0(x+iy) + \frac{E}{2\pi} (\ln r + i\varphi) - i \frac{\Gamma}{2\pi} \ln(r \cdot e^{i\varphi})$ 3,5

$= U_0(x+iy) + \frac{E}{2\pi} (\ln r + i\varphi) - \frac{\Gamma}{2\pi} (\ln r - \varphi)$

$\psi = \text{Im}(F(z)) = U_0 y + \frac{E}{2\pi} \cdot \varphi - \frac{\Gamma}{2\pi} \ln r$

$\psi = U_0 \cdot r \cdot \sin\varphi + \frac{E}{2\pi} \cdot \varphi - \frac{\Gamma}{2\pi} \ln r$

$u_r = \frac{1}{r} \frac{\partial \psi}{\partial \varphi} = U_0 \cos\varphi + \frac{E}{2\pi r}$

$u_\varphi = -\frac{\partial \psi}{\partial r} = -U_0 \sin\varphi + \frac{\Gamma}{2\pi r}$

c) in Staupunkten ist $u_r = u_\varphi = 0$

3 $0 = U_0 \cos\varphi + \frac{E}{2\pi r} \Rightarrow U_0 = -\frac{E}{2\pi r \cos\varphi}$

$0 = -U_0 \sin\varphi + \frac{\Gamma}{2\pi r} \Rightarrow U_0 = \frac{\Gamma}{2\pi r \sin\varphi}$

$\Rightarrow -\frac{E}{2\pi r \cos\varphi} = \frac{\Gamma}{2\pi r \sin\varphi} \cdot \frac{\sin\varphi}{(-E)}$

$\tan\varphi = -\frac{\Gamma}{E} \Rightarrow \varphi = \arctan\left(-\frac{\Gamma}{E}\right)$

d) geg. $\varphi = \frac{5}{4}\pi$; $E = 2\pi U_0$

$0 = U_0 \cos\varphi + \frac{E}{2\pi r}$

$\Rightarrow r_{SP} = -\frac{E}{2\pi U_0 \cos\varphi} = -\frac{2\pi U_0}{2\pi U_0 \cos(\frac{5}{4}\pi)} = -\frac{1}{\frac{-\sqrt{2}}{2}} = \sqrt{2}$

e) 1,5

$\varphi = \arctan\left(-\frac{\Gamma}{E}\right) \Rightarrow \Gamma = -E \cdot \tan\varphi$

$\Gamma = -2\pi U_0 \cdot \tan\left(\frac{5}{4}\pi\right) = -2\pi U_0 \cdot 1$

$\Gamma = -2\pi U_0 = -E$

f) $\psi = U_0 \cdot r \cdot \sin\varphi + \frac{E}{2\pi} \varphi - \frac{\Gamma}{2\pi} \ln r$

Staupunktkoordinaten $r_{SP} = \sqrt{2}$ und $\varphi_{SP} = \frac{5}{4}\pi$ einsetzen

$\psi_{SP} = U_0 \cdot \sqrt{2} \cdot \left(-\frac{\sqrt{2}}{2}\right) + \frac{2\pi U_0}{2\pi} \cdot \frac{5}{4}\pi - \frac{-2\pi U_0}{2\pi} \cdot \ln(\sqrt{2})$

$\psi_{SP} = -U_0 + \frac{5}{4}\pi U_0 + U_0 \frac{\ln 2}{2} = U_0 \left(\frac{5}{4}\pi - 1 + \frac{1}{2} \ln 2\right)$

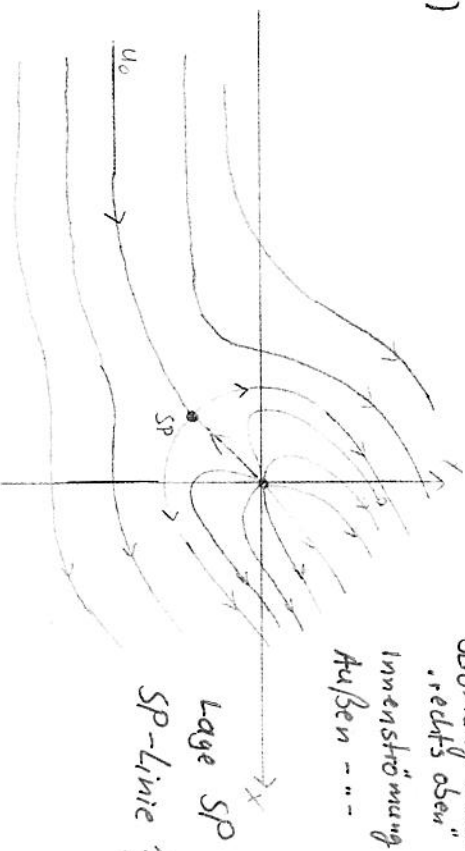
$\psi_{SP} = U_0 \cdot 3,274$

g) auf Profilkontur ist $u_r = 0$

$0 = U_0 \cos\varphi + \frac{E}{2\pi r} \Rightarrow r = \frac{-E}{2\pi U_0 \cos\varphi} = -\frac{1}{\cos\varphi}$

$r_{SP} = -\frac{1}{\cos\varphi_{SP}} = -\frac{1}{\cos\pi} = 1$

h) 4



a) $p_{00} + \frac{\rho_F}{2} u_{\infty}^2 = p_0 + \frac{\rho_F}{2} u_0^2$
 $\Rightarrow u_{\infty} = \sqrt{\frac{(p_0 - p_{00})^2}{\rho_F}} = 0$ 1
1/2

b) $u_{\infty} = \sqrt{\frac{(140.000 \text{ Pa} - 80.000 \text{ Pa})^2}{0,22 \text{ kg/m}^3}} = 738,5 \frac{\text{m}}{\text{s}}$ 1
1

\Rightarrow deutlich größer als Schallgeschwindigkeit (1/2 Zusatzpkt.)

c) Temperatur T_0 (Ruhtemperatur) 1
1

d) isentropen-Beziehung: $\frac{p_2}{p_0} = \left(\frac{T_2}{T_0}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}$ 1
1
3,5

$\Rightarrow T_2 = T_0 \left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}$ 1/2

$\frac{p_0}{p_2} = \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} Ma_2^2\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}$ 1

$Ma_2^2 = \left(\left(\frac{p_0}{p_2}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1\right) \cdot \frac{2}{\gamma-1} \Rightarrow Ma_2 = \sqrt{\frac{2}{\gamma-1} \left(\left(\frac{p_0}{p_2}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1\right)}$ 1

e) Prandtl-Relation: $u_1 u_2 = c^*{}^2$ 1

$\Rightarrow u_{\infty} = \frac{c^*{}^2}{u_2} = \frac{\gamma R T^* \frac{1}{2}}{Ma_2 \cdot c_2} = \frac{\gamma R T_0 \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)^{\frac{1}{2}}}{Ma_2 \cdot \sqrt{\gamma R T_2}}$ 1/2

mit Isentropenbeziehung aus d)

$u_{\infty} = \frac{\gamma R T_0 \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)^{\frac{1}{2}}}{Ma_2 \sqrt{\gamma R T_0 \left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}}} = \frac{\sqrt{\gamma R T_0 \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)}}{Ma_2 \sqrt{\left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}}}$ 1
1/2

Ma_2 -Zahl aus d) einsetzen

$u_{\infty} = \frac{\sqrt{\gamma R T_0} \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{\frac{2}{\gamma-1} \left[\left(\frac{p_0}{p_2}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1\right]}} \sqrt{\left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}}$ 1
1

T_0 aus idealer Gasgl.: $T_0 = \frac{p_0}{\rho p_0}$ 1
zusatzpkt

$u_{\infty} = \frac{\sqrt{\frac{\gamma p_0}{\rho_0}} \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{\frac{2}{\gamma-1} \left[1 - \left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}\right]}}$ 1/2

f) $Ma_2 = \sqrt{\frac{2 \cdot 3}{5-3} \left[\left(\frac{1,4 \text{ bar}}{0,8 \text{ bar}}\right)^{\frac{2}{3} \cdot \frac{3}{5}} - 1\right]} = 0,868$ 1/2

$T_2 = T_0 \left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = \frac{p_0}{\rho_0} \left(\frac{p_2}{p_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}$ 1

$T_2 = \frac{140.000 \text{ Pa}}{2094,2 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 0,22 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}} \left(\frac{0,8 \text{ bar}}{1,4 \text{ bar}}\right)^{\frac{2}{5}} = 245 \text{ K}$ 1/2

$u_{\infty} = \frac{\sqrt{\frac{5}{3} \frac{140.000 \text{ Pa}}{0,22 \text{ kg/m}^3}} \left(\frac{3 \cdot 2}{5+3}\right)^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{\frac{2 \cdot 3}{5-3} \left[1 - \left(\frac{0,8 \text{ bar}}{1,4 \text{ bar}}\right)^{\frac{2}{5}}\right]}} = 995,8 \frac{\text{m}}{\text{s}}$ 1

$Ma_2^2 = \frac{(\gamma-1) Ma_{\infty}^2 + 2}{2 \gamma Ma_{\infty}^2 + 1 - \gamma}$ 1

$Ma_2^2 (2 \gamma Ma_{\infty}^2 + 1 - \gamma) = 2 \gamma Ma_2^2 Ma_{\infty}^2 + Ma_2^2 (1 - \gamma) = (\gamma-1) Ma_{\infty}^2 + 2$ 1/2

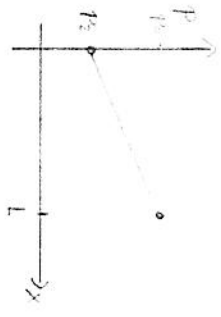
$2 \gamma Ma_2^2 Ma_{\infty}^2 - (\gamma-1) Ma_{\infty}^2 = 2 - Ma_2^2 (1 - \gamma)$ 1/2

$Ma_{\infty}^2 (2 \gamma Ma_2^2 + \gamma - 1) = 2 + Ma_2^2 (\gamma - 1)$ 1/2

$Ma_{\infty} = \sqrt{\frac{2 + Ma_2^2 (\gamma - 1)}{2 \gamma Ma_2^2 + (\gamma - 1)}} = \sqrt{\frac{2 + 0,868^2 \cdot \left(\frac{2}{3}\right)}{\frac{10}{3} \cdot 0,868^2 + (1 - \frac{5}{3})}}$ 1/2

$Ma_{\infty} = 1,165$ 1/2

g) 5,5



$$p = \frac{p_0 - p_2}{L} x + p_2 \quad 1$$

$$u = Ma \cdot c = \sqrt{\left[\left(\frac{p_0}{p} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \frac{2}{\gamma-1}} \cdot \sqrt{\gamma R T} \quad 1$$

T aus Isentropenbeziehung: $T = T_0 \left(\frac{p}{p_0} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \quad 1$

$$u = \sqrt{\frac{2 \gamma R}{\gamma-1} T_0 \left[1 - \left(\frac{p}{p_0} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \right]} \quad 1$$

lineare Druckbeziehung einsetzen

$$u = \sqrt{\frac{2 \gamma R}{\gamma-1} T_0 \left[1 - \left(\frac{p_0 - p_2}{p_0 \cdot L} \cdot x + \frac{p_2}{p_0} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \right]} \quad 1$$