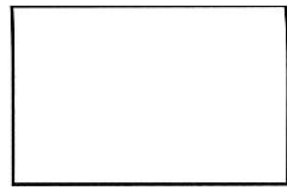


Name:
 Vorname:
 Matr.-Nr.:

Punkte:
 (max. 25P)



Lösung!

KLAUSUR STRÖMUNGSLEHRE - FRAGENTEIL

Benutzte Formel bitte immer angeben! Knappe Antworten! Viel Erfolg!

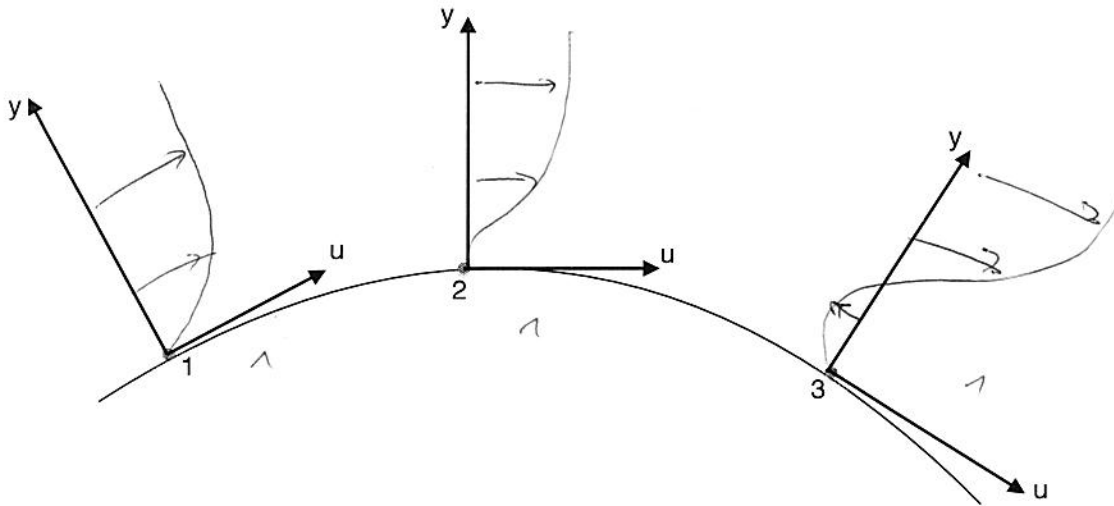
Aufgabe 1) Welche Bedingung erfüllen die Π -Größen, falls wir Modell und Messung miteinander vergleichen? (1P)

$$\Pi_{\text{modell}} = \Pi_{\text{real}}$$

Aufgabe 2) Nennen Sie je eine Größe die über den senkrechten Verdichtungsstoß steigt (a), gleich bleibt (b), sinkt (c). (3P)

- a) ρ b) totale Temperatur bzw. Ruhetemperatur c) u

Aufgabe 3) Skizzieren Sie die Geschwindigkeitsprofile der reibungsbehafteten Umströmung einer gekrümmten Oberfläche von links nach rechts (inkompressibel, stationär, laminar). (3P)



Aufgabe 4) Wie lautet das komplexe Potential eines Dipols, was besagen Real- und Imaginärteil? (2P)

$$F = \mu / 2\pi z$$

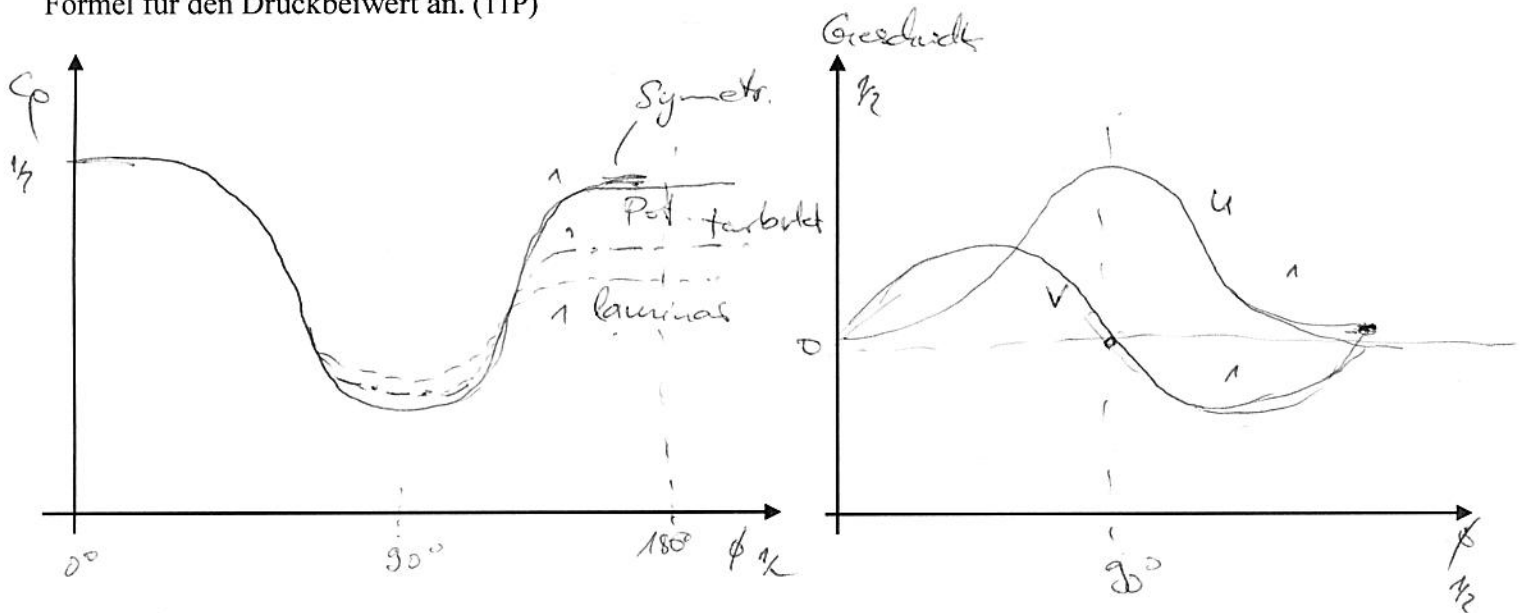
Realteil: Potentialfkt. $\mu/2$ Imaginärteil: Stromfkt. $\mu/2$

Aufgabe 6) Was besagt das Reynoldstransporttheorem? (2P, 1 Sonderpunkt für Formel)

zeitl. Änderung einer Größe \equiv zeitl. Änderung im KV
 + Fluss über die KF

$$\frac{d}{dt} \int_V f dV = \int_V \frac{\partial f}{\partial t} dV + \oint_{A} f \underline{u} \cdot \underline{n} dA$$

Aufgabe 5) Skizzieren Sie den Verlauf des Druckbeiwertes für eine Potentialströmung, eine reibungsbehaftete laminare Strömung und eine turbulente Strömung um einen Kreiszyylinder, entlang der Oberfläche (von Staupunkt zu Staupunkt). Erklären Sie den Unterschied der drei Verläufe. Zeichnen Sie ausserdem den Verlauf der Geschwindigkeitskomponenten im reibungsfreien Fall in ein weiteres Diagramm ein und geben Sie die Formel für den Druckbeiwert an. (11P)



Potentialstr.: keine Reibung, kein Widerstand (d'Alembert), symmetrisch
laminar: Ablösung, Formwiderstand, geringerer Druck auf Rückseite
turbulent: turbulente Ablösung, mehr kinet. Energie an der Wand, Strömung kann Druckstadien länger widerstehe
 \rightarrow geringerer Formwiderstand

$$C_p = \frac{p - p_\infty}{\frac{1}{2} \rho u_\infty^2}$$

Aufgabe 7) Eine Lavaldüse ist für einen bestimmten Gegenruck so ausgelegt, dass ein vorgegebener Massenstrom mit Überschallgeschwindigkeit durch den Endquerschnitt der Düse ins Freie austritt. Nach Vergrößerung des Umgebungsdruckes entsteht im divergenten Teil ein gerader Verdichtungsstoß. Wie verändert sich der Massenstrom? Wie verändert sich der Druck im engsten Querschnitt? (3P)

im druck engsten Querschnitt \uparrow festgelegt \Rightarrow konst.
 ρ auch \uparrow

1) 22,15

$$d_{ho} = \frac{4A}{U} = \frac{4(4 \cdot 3) m^2}{2(4+3)m} = 3,43 m \quad (1)$$

$$u_0 = u_3 \frac{A_3}{A_0} = 20 \frac{m}{s} \frac{(1,5m)^2}{4 \cdot 3 m^2} = 3,75 \frac{m}{s} \quad (1)$$

$$Re_0 = \frac{\rho_0 \cdot d_{ho}}{\nu} = \frac{3,75 \frac{m}{s} \cdot 3,43 m}{1,5 \cdot 10^{-5} \frac{m^2}{s}} = 857 \cdot 500 \Rightarrow \text{turbulent} \quad (1)$$

$$\frac{2}{3} \rho_0 = 0,15 \left(\left(\frac{A_3}{A_0} \right)^2 - 1 \right) = 0,15 \left(\left(\frac{2m}{4m} \right)^2 - 1 \right) = 0,14 \quad (2)$$

$$u_0/b_0 = 1,5m/1,5m = 1 \quad b_1/a_0 = 1,5m/1,5m = 1$$

$$\Rightarrow \rho_{K1} = 1,13 \quad (2)$$

$$\rho p_V = \frac{\rho}{2} u_0^2 \left(\sum_{E1} + \sum_{outlet} \right) + \rho \frac{L_{01}}{d_{ho}} + \frac{\rho}{2} u_2^2 \left(\rho \frac{L_{23}}{d_{h2}} + \rho_{K1} + \sum_{D1} \right) + \frac{\rho}{2} u_5^2 \rho \frac{L_{56}}{d_5} \quad (1)$$

$$\text{mit } u_2 = u_3 \quad (1) \quad d_{h2} = \frac{4(1,5m)^2}{2(1,5+1,5)m} = 1,5m \quad (1)$$

$$u_5 = u_3 \frac{A_3}{A_5} = 20 \frac{m}{s} \frac{(1,5m)^2}{4(2m)^2} = 14,32 \frac{m}{s} \quad (1)$$

$$p_V = 0,6 Pa + 327,5 Pa + 2,5 Pa = 330,6 Pa \quad (1) \text{ Rechnung}$$

$$\rho p_0 + \frac{\rho}{2} u_0^2 = \rho p_0 + \frac{\rho}{2} u_0^2 = \rho p_0 + \frac{\rho}{2} u_0^2 + \Delta p_V + \Delta p_G = 0 \quad (1)$$

$$\rho p_G = \frac{\rho}{2} u_5^2 + \Delta p_V = 456,2 Pa \quad (1)$$

$$p_G = \dot{V} \cdot \Delta p_G = u_3 \cdot A_3 \cdot \Delta p_G = 20 \frac{m}{s} \cdot (1,5m)^2 \cdot 456,2 Pa = 267,5 kW \quad (1)$$

2) 24

Diffusor: Umwandlung des dyn. Druckes in stat. Druck

$$\dot{V} = \bar{u}_3 A_3 = \int_{A_3} u_3 dA \quad (1) \text{ Einsetzen } \left(\frac{1}{2} \right) \text{ Int. grenzen um } b \text{ zu eliminieren}$$

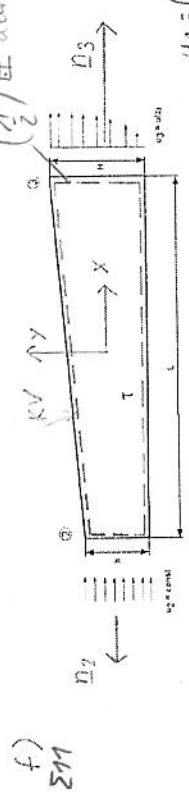
$$= \bar{u}_3 \cdot b \cdot H = b \int_0^H u_4 \left(\frac{z}{H} \right)^{0,2} dz$$

$$\bar{u}_3 = \frac{u_H}{H} \int_0^H z^{0,2} dz = \frac{u_H}{H} \left[\frac{z^{1,2}}{1,2} \right]_0^H = \frac{u_H}{H} \cdot \frac{1}{1,2} \cdot H^{1,2}$$

$$\bar{u}_3 = \frac{u_H}{1,2} = \frac{5}{6} u_H \quad (1)$$

$$u_2 \cdot b \cdot h = \bar{u}_3 \cdot b \cdot H \Rightarrow u_2 = \bar{u}_3 \frac{H}{h} = u_H \frac{5H}{6h} \quad (1) \text{ KV innen}$$

dadurch stehen bei: 20



$$\text{Impulssatz: } \int u \cdot (u \cdot \nu) dA = \sum K$$

wasserschleiblich Kräfte in x-Richtung:

$$\int u_2 (u_2 \cdot 1) + u_2 \cdot 0 \cdot h \cdot b + \int_0^H u_3(z) (u_3(z) \cdot 1 + u_3(z) \cdot 0) b dz =$$

$$- \int_0^H u_2^2 b h + 5 b \int_0^H u_3(z)^2 dz = -5 b h u_2^2 + 5 b \int_0^H u_3^2 dz =$$

$$- 5 b h u_H^2 \frac{25H^2}{36h^2} + 5 b u_H^2 \frac{1}{1,4} \left[\frac{z^{1,4}}{1,4} \right]_0^H = -5 b u_H^2 \frac{25H^2}{36h^2} + 5 b u_H^2 \frac{H^{1,4}}{1,4} =$$

$$5 b u_H^2 \left(\frac{10H}{14} - \frac{25H^2}{36h^2} \right) = \sum K x$$

... nicht beachten

$$\sum K_x = \int_A \tau dA \cdot (-1)$$

entgegen Strömungsrichtung

(1)

(1)

da $p_2 = p_3$, keine Druckkräfte

$$\sum K_x = -k \cdot b \int_0^L \bar{u}_3^2 dx = -k \cdot b \cdot \frac{25}{36} u_H^2 \cdot L = -k \cdot b \cdot \frac{25}{36} u_H^2 \cdot L \quad \text{Dmtegr.}$$

$$b \cdot \frac{25}{36} u_H^2 \cdot L = -k \cdot b \cdot \frac{25}{36} u_H^2 \cdot L \quad \cdot \frac{36}{25}$$

$$H^2 - H \cdot \frac{360h}{350} - k h L = -k h L \quad p, q\text{-Formel: } p = -\frac{360h}{350}; q = -k h L$$

$$H_{1,2} = \frac{360}{700} h \pm \sqrt{\left(\frac{360}{700}\right)^2 h^2 + k h L} \quad (2)$$

$$H_{1,2} = 0,777 m \pm 0,83 m \quad h < H \quad (1)$$

$$\Rightarrow H = 0,777 + 0,83 m = 1,6 m \quad (2)$$

$\Sigma 19,5$

A2

a) $\Sigma 21,5$

(1)

$$Ma_1 = \frac{w_1}{c_1} \Rightarrow w_1 = Ma_1 \cdot c_1 = Ma_1 \sqrt{\gamma R T_1} = 583,7 \frac{m}{s}$$

$$T_{01} = T_1 \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} Ma_1^2\right) = 387,16 K$$

$$Ma_2 = \left(\frac{(\gamma-1) Ma_1^2 + 2}{2\gamma Ma_1^2 + \gamma - 1}\right)^{\frac{1}{2}} = 0,577$$

$$T_2 = \frac{T_{01}}{1 + \frac{\gamma-1}{2} Ma_2^2} = 357,8 K$$

$$p_2 = p_1 \left(1 + \frac{\gamma}{\gamma+1} (Ma_1^2 - 1)\right) = 1,125 \text{ bar}$$

$$w_2 = Ma_2 \cdot c_2 = Ma_2 \sqrt{\gamma R T_2} = 218,8 \frac{m}{s}$$

c) $\Sigma 7$

$$c_p = R + c_v = R + \frac{c_p}{\gamma} \quad \text{Ansatz}$$

$$c_p \left(1 - \frac{1}{\gamma}\right) = c_p \frac{\gamma-1}{\gamma} = R$$

$$c_p = \frac{R \gamma}{\gamma-1} = 1004,5 \frac{J}{kg \cdot K}$$

$$c_p T + \frac{1}{2} w^2 = \text{konst.}$$

$$c_p T_2 + \frac{1}{2} w_2^2 = c_p T_3 + \frac{1}{2} w_3^2 \quad (1) \text{ Energieerhaltung}$$

$$T_3 = T_2 + \frac{1}{2 c_p} (w_2^2 - w_3^2)$$

$$w_3 = 0,9 w_2$$

$$T_3 = T_2 + \frac{1}{2 c_p} w_2^2 (1 - 0,81) = 362,3 K$$

$$\dot{m} = \text{konst.} \Rightarrow \rho_2 w_2 A_2 = \rho_3 w_3 A_3$$

(1)

für Plattenströmung

Σ20

A3

$$\delta_1 = \int_0^\infty \left(1 - \frac{u}{u_\infty}\right) dy = \int_0^\delta \left(1 - \frac{u}{u_\infty}\right) dy$$

$$\delta_1 = \int_0^\delta \left(1 - \sin\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right)\right) dy = \left(y + \frac{2\delta}{\pi} \cos\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right)\right) \Big|_0^\delta \quad \text{Integration}$$

$$\delta_1 = \delta + \frac{2\delta}{\pi} \cos\left(\frac{\pi}{2}\right) - 0 - \frac{2\delta}{\pi} \cos(0) = \delta + 0 - 0 - \frac{2\delta}{\pi}$$

$$\delta_1 = \delta \left(1 - \frac{2}{\pi}\right) = 0,363 \delta \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

$$\delta_2 = \int_0^\infty \frac{u}{u_\infty} \left(1 - \frac{u}{u_\infty}\right) dy = \int_0^\delta \left(\sin\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right) - \sin^2\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right)\right) dy$$

$$\delta_2 = \int_0^\delta \left(\sin\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right) - \frac{1}{2} \left(1 - \cos\left(\pi \frac{y}{\delta}\right)\right)\right) dy$$

$$\delta_2 = \left[-\frac{2\delta}{\pi} \cos\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right) - \frac{y}{2} + \frac{\delta}{2\pi} \sin\left(\pi \frac{y}{\delta}\right)\right]_0^\delta \quad \text{Integration}$$

$$\delta_2 = 0 - \frac{\delta}{2} + 0 + \frac{2\delta}{\pi} + 0 - 0 = \frac{2\delta}{\pi} - \frac{\delta}{2} = \left(\frac{1}{2}\right) \text{werte}$$

$$\delta_2 = \delta \left(\frac{2}{\pi} - \frac{1}{2}\right) = 0,137 \delta \quad \left(\frac{2}{2}\right)$$

Karman'sche Integralbeziehung: (1) gl.

$$\frac{d}{dx} (u_\infty^2 \delta_2) + \delta_1 u_\infty \frac{d u_\infty}{dx} = \frac{\nu u_\infty}{\delta} \Big|_{y=0}^{\delta} \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

da Plattenströmung (1/2)

$$\frac{d}{dx} (u_\infty^2 \cdot 0,137 \delta) = \frac{1}{\delta} \cdot \mu \frac{du}{dy} \Big|_0^\delta = \nu u_\infty \frac{\pi}{2\delta} \cos\left(\frac{\pi}{2} \frac{y}{\delta}\right) \Big|_0^\delta$$

(1/2) Viskosität

$$u_\infty^2 \cdot 0,137 \frac{d\delta}{dx} = \nu u_\infty \frac{\pi}{2\delta}$$

$$\delta d\delta = \frac{\pi}{2 \cdot 0,137} \frac{\nu}{u_\infty} dx \quad \left(\frac{1}{2}\right) \text{ Trennung der Variablen}$$

$$\dot{m}_3 = A_2 \cdot \frac{w_2}{s_3} \cdot \frac{w_2}{w_3} \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

$$\dot{m}_t = \frac{w_2}{w_3} = \frac{w_2}{0,9 w_2} = 0,9 \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

$$A_3 = A_2 \cdot \frac{1}{0,9} \cdot 0,969 = 0,1077 \text{ m}^2 \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

$$T_4 = \frac{T_{04} \left(\frac{1}{2}\right)}{1 + \frac{\gamma-1}{2} \text{Ma}_4^2} = \frac{T_{04}}{1 + \frac{\gamma-1}{2} \frac{w_4^2}{\gamma R T_4}} = \frac{T_{04}}{1 + \frac{w_4^2}{2 c_p T_4}}$$

$$m = \text{konst.} \Rightarrow w_4 \cdot s_4 \cdot A_4 = w_3 \cdot s_3 \cdot A_3 \quad \left(\frac{1}{2}\right) \quad A_3 = A_4 \left(\frac{1}{2}\right)$$

$$w_4 = w_3 \cdot \frac{s_3}{s_4}$$

⇒ s₃/s₄ bestimmen

$$\text{isobare Erwärmung: } p_3 = p_4 \quad s_3 R T_3 = s_4 R T_4 \Rightarrow \frac{s_3}{s_4} = \frac{T_4}{T_3} \quad \left(\frac{1}{2}\right) \text{ Erg}$$

$$\Rightarrow T_4 = \frac{T_{04}}{1 + \frac{\gamma-1}{2} c_p T_4 \frac{w_3^2}{T_3}} = \frac{T_{04}}{1 + \frac{\gamma-1}{2} c_p \left(\frac{T_4}{T_3}\right)^2} \quad \left(\frac{1}{2}\right) \text{ Einsetzen}$$

$$T_4 + T_4^2 \frac{1}{2 c_p} \left(\frac{w_3}{T_3}\right)^2 - T_{04} = 0$$

$$T_4^2 + T_4 \underbrace{2 c_p \left(\frac{T_3}{w_3}\right)^2}_{p} - \underbrace{T_{04}}_q \underbrace{2 c_p \left(\frac{T_3}{w_3}\right)^2}_{q} = 0 \quad \left(\frac{1}{2}\right) \text{ quad. Gl.}$$

$$T_{4,1,2} = -c_p \left(\frac{T_3}{w_3}\right)^2 \pm \sqrt{c_p^2 \left(\frac{T_3}{w_3}\right)^4 + T_{04} 2 c_p \left(\frac{T_3}{w_3}\right)^2} \quad \left(\frac{1}{2}\right) \text{ Lsg}$$

$$T_{4,1,2} = -3400,2 \text{ K} \pm 4503 \text{ K} \quad T_4 > 0 \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

$$\Rightarrow T_4 = -3400,2 \text{ K} + 4503 \text{ K} = 1102,8 \text{ K} \quad \left(\frac{1}{2}\right)$$

Integration: $\left(\frac{1}{2}\right) \frac{1}{2} \int^2 = \frac{\pi}{2 \cdot 0,137} u_{00} x + C$

and bedingung: bei $x=0$ ist $\delta=0 \Rightarrow C=0 \left(\frac{1}{2}\right)$

$$\delta^2 = \frac{\pi}{0,137^2} \frac{v}{u_{00}} x = \frac{2}{0,137^2} \frac{x^2}{u_{00}} = \frac{\pi x^2}{0,137^2 Re_x}$$

$$\delta = \frac{4,789x}{\sqrt{Re_x}} \left(\frac{1}{2}\right)$$

funktion Widerstands kraft: $F_w = c_w \cdot \frac{\rho}{2} u_{00}^2 \cdot L \cdot B \quad (1)$
 rechnung über Schubspannung: $F_w = 2 \cdot B \int_0^L \tau_{w,y=0} dx \quad (1)$

$\tau_w = \frac{2 \cdot B \int_0^L \tau_{w,y=0} dx}{2} \quad (1)$ beide Plattenseiten $\left(\frac{1}{2}\right)$

$$c_w = \frac{4}{\rho u_{00}^2 L} \int_0^L \mu \frac{du}{dy} \Big|_{y=0} dx = \frac{4}{\rho u_{00}^2 L} \int_0^L \mu \frac{\pi}{2\delta} \cos\left(\frac{\pi y}{2\delta}\right) dx$$

$$c_w = \frac{2\pi \cdot \mu \left(\frac{1}{2}\right)}{\rho u_{00} L} \int_0^L \frac{1}{\delta} dx = \frac{2\pi \nu}{u_{00} L} \int_0^L \frac{1}{\sqrt{v x}} \frac{1}{4,789} dx$$

$$c_w = \frac{2\pi \cdot \left(\frac{1}{2}\right)}{4,789 L} \sqrt{\frac{v}{u_{00}}} = \frac{2,624}{\sqrt{Re_L}} \quad (1) \text{ Eq.}$$

$\delta_L = \frac{4,789 \cdot L}{\sqrt{u_{00} L}} = 3,39 \text{ mm} \quad (1)$

$$F_w = \frac{\rho}{2} u_{00}^2 \cdot c_w \cdot L \cdot B = \frac{\rho}{2} u_{00}^2 \frac{2,624}{\sqrt{u_{00} L}} L \cdot B = 0,928 N \quad (1)$$