

Fila A

Es. 1

$\rho_p = 1028 \text{ kg/m}^3$ $\mu_p = 1.88 \times 10^{-3} \text{ Pa s}$ $U_p = 5 \frac{\text{m}}{\text{s}}$

$\rho_m = 998 \text{ kg/m}^3$ $\mu_m = 10^{-3} \text{ Pa s}$ $\lambda = \frac{L_m}{L_p} = \frac{1}{20}$

Similitudine di Reynolds : $\boxed{U_m} = \frac{\rho_p U_p L_p}{\mu_p} \frac{\mu_m}{\rho_m L_m} =$
 $= 1.88^{-1} \cdot 5 \cdot \frac{1028}{998} \cdot 20 = \boxed{54.8 \frac{\text{m}}{\text{s}}}$

$\boxed{\Gamma} = \frac{L_m}{L_p} \frac{U_p}{U_m} = 20^{-1} \frac{5}{54.8} = 4.56 \times 10^{-3}$

$C_{Dp} = C_{Dm} \rightarrow D_p = \frac{D_m}{\rho_m U_m^2 L_m^2} \rho_p U_p^2 L_p^2 = 208 \frac{1028}{998} \left(\frac{5}{54.8}\right)^2 20^2 =$
 $D_m = 208 \text{ N} \qquad \qquad \qquad = 713 \text{ N}$

$\dot{W}_p = U_p D_p = 5 \times 713 = 3.56 \text{ kW}$

Es. 2

$P_{\text{gauge}} = P - P_{\text{atm}} = 9.8 \times 10^5 \text{ Pa}$

$\epsilon = 0.02 \text{ mm} = 2 \times 10^{-5} \text{ m}$

$\sum k_L = 0.5 + 2 \times 0.3 = 1.1$

$\sum L = 500 + 150 + 200 = 850 \text{ m}$

Eq. energia : $\frac{P}{\rho g} + h = \frac{v^2}{2g} \left(1 + f \frac{\sum L}{D} + \sum k_L \right) + L_2$

$\dot{V} = 0.2 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} = v \frac{\pi D^2}{4} \rightarrow v = \frac{0.8}{\pi D^2} = \frac{0.2546}{D^2}$

$100 + 100 = \frac{0.0033}{D^4} \left(2.1 + f \frac{850}{D} \right) + 150$

$$50 D^5 = 0.00694 D + 2.805 f \quad (2)$$

Procedura iterativa: $D^{(n+1)} = \sqrt[5]{1.388 \times 10^{-4} D^{(n)} + 0.0561 f}$

	$D^{(n)}$ [m]	v [$\frac{m}{s}$]	Re	$\frac{\epsilon}{D}$	f	$D^{(n+1)}$ [m]
n=0	0.2	6.36	1.27×10^6	10^{-4}	0.0133	0.239
n=1	0.239	4.46	1.06×10^6	8.3×10^{-5}	0.0130	0.238
n=2	0.238	4.49	1.07×10^6	8.4×10^{-5}	0.0130	0.238

Es. 3

$$\phi = \int \left[x + h e^{-2\pi \frac{y}{l}} \sin\left(2\pi \frac{x}{l}\right) \right]$$

$$u = \frac{\partial \phi}{\partial x} = \int \left[1 + 2\pi \frac{h}{l} e^{-2\pi \frac{y}{l}} \cos\left(2\pi \frac{x}{l}\right) \right]$$

$$v = \frac{\partial \phi}{\partial y} = -\int 2\pi \frac{h}{l} e^{-2\pi \frac{y}{l}} \sin\left(2\pi \frac{x}{l}\right)$$

$$\frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = -\int \left(\frac{2\pi}{l}\right)^2 h e^{-2\pi \frac{y}{l}} \sin\left(2\pi \frac{x}{l}\right)$$

$$\frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} = \int \left(\frac{2\pi}{l}\right)^2 h e^{-2\pi \frac{y}{l}} \sin\left(2\pi \frac{x}{l}\right)$$

Si come $\nabla^2 \phi = \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} = 0$ il potenziale è accettabile.

$$u = \frac{\partial \psi}{\partial y} \rightarrow \psi = \int \left[y - h e^{-2\pi \frac{y}{l}} \cos\left(2\pi \frac{x}{l}\right) \right] + f(x)$$

$$v = -\frac{\partial \psi}{\partial x} \rightarrow \frac{\partial \psi}{\partial x} = \int \frac{2\pi h}{l} e^{-2\pi \frac{y}{l}} \sin\left(2\pi \frac{x}{l}\right) + f'(x)$$

$f'(x) = 0$ (paragonando con l'espressione di v trovate precedentemente) $\rightarrow f(x) = \text{cost.}$

La costante lo passo pone arbitrariamente a zero :

$$\psi = U \left[y - h e^{-2\pi \frac{y}{l}} \cos \left(2\pi \frac{x}{l} \right) \right]$$

La parete e' una linea di corrente (ad es. $\psi = 0$) \rightarrow

$$y = h e^{-2\pi \frac{y}{l}} \cos \left(2\pi \frac{x}{l} \right)$$

$$\rightarrow y e^{+2\pi \frac{y}{l}} = h \cos \left(2\pi \frac{x}{l} \right)$$

$$\left| y e^{2\pi \frac{y}{l}} \right| < h \quad \left| \frac{y}{l} \right| e^{2\pi \frac{y}{l}} < \frac{h}{l} \ll 1$$

$\rightarrow \left| \frac{y}{l} \right| \ll 1 \rightarrow y \ll l \rightarrow$ con buona appross la

parete e' definita da $y \cong h \cos \left(2\pi \frac{x}{l} \right)$

Bernoulli tra l'origine e un punto molto distante dalla parete :

$$\frac{1}{2} (u^2 + v^2) \Big|_{origine} + \frac{p}{\rho} \Big|_{origine} = \frac{p_{\infty}}{\rho} + \frac{1}{2} U^2$$

$$u_{origine} = U \left(1 + 2\pi \frac{h}{l} \right)$$

$$v_{origine} = 0$$

$$c_p = \frac{p - p_{\infty}}{\frac{1}{2} \rho U^2} = -4\pi \frac{h}{l} \left(1 + \pi \frac{h}{l} \right)$$

Es. 4

$$Re_{cilindro} = \frac{UD}{\nu} = 6 \times 10^4 \rightarrow c_D = 0.445$$

$Re_{lastra} = \frac{UL}{\nu} = 9.42 \times 10^4$ il resto e' ancora
 laminare su tutta la lunghezza $\left(\pi \frac{D}{2} \right)$ della lastra.

lastre: $C_{DL} = \frac{1.328}{Re_L^{1/2}} = 0.00433$

$D_{cilindro} = C_{D_{cilindro}} \frac{1}{2} \rho U^2 \overbrace{D \times 1}^{\text{area cilindro "vista" del fluido}} = 0.445 \frac{1}{2} 10^3 \cdot 1^2 \times 0.06 = 13.35 \text{ N}$

$D_{lastre} = C_{DL} \frac{1}{2} \rho U^2 L \cdot \underset{\substack{\uparrow \\ 2 \text{ facce}}}{2} = 0.00433 \cdot 10^3 \cdot 1^2 \cdot \frac{\pi \cdot 0.06}{2} = 0.408 \text{ N}$

La resistenza per la lastre e' dovuta interamente all' attrito ;
 nel caso del cilindro la resistenza e' superiore rispetto al
 caso della lastre ed e' principalmente una resistenza di pressione.

Es. 5

Eq. di continuità: $\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r u_r) = 0 \rightarrow r u_r = F(\theta) \quad u_r = \frac{F(\theta)}{r}$

Eq. di Stokes ($\vec{\nabla} p = \mu \nabla^2 \vec{u}$) lungo la direzione radiale:

$\frac{\partial p}{\partial r} = \frac{\mu}{r^2} \frac{\partial^2 u_r}{\partial \theta^2} = \frac{\mu}{r^3} F'' \quad (1)$

e lungo la direzione azimutale:

$\frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} = \frac{2\mu}{r^2} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} = \frac{2\mu}{r^3} F' \Rightarrow \frac{\partial p}{\partial \theta} = \frac{2\mu}{r^2} F' \quad (2)$

Derivo la (1) rispetto a θ , la (2) rispetto ad r e uguaglio:

$F''' + 4F' = 0$

Se derivo la (2) rispetto a θ : $\frac{\partial^2 p}{\partial \theta^2} = \frac{2\mu}{r^2} F''$ e

questo mi permette di scrivere $F'' = \frac{r^2}{2\mu} \frac{\partial^2 p}{\partial \theta^2} = \frac{r^3}{\mu} \frac{\partial p}{\partial r}$

$$\rightarrow 2r \frac{\partial p}{\partial r} = \frac{\partial^2 p}{\partial \theta^2}$$

Sulle due pareti, $\theta = 0, \theta_0$, si può applicare l'approssimazione di strato limite e imporre che il gradiente normale di pressione è

nullo:

$$\frac{\partial p}{\partial \theta} = 0 \quad \text{per } \theta = 0, \theta_0$$

Domanda supplementare: $p = R(r) \Theta(\theta)$

$$\rightarrow 2r \frac{R'}{R} = \frac{\Theta''}{\Theta} = -\lambda^2 \quad \lambda^2 = \text{costante} > 0$$

funzione solo di r
funzione solo di θ
↑ segno - per avere sin e cos lungo la direzione θ

Risolviemo separatamente i due problemi:

$$\frac{dR}{R} = -\frac{\lambda^2}{2} \frac{dr}{r} \quad \rightarrow \quad R(r) = A r^{-\frac{\lambda^2}{2}}$$

$$\Theta'' = -\lambda^2 \Theta \quad \rightarrow \quad \Theta(\theta) = B \cos(\lambda \theta) + C \sin(\lambda \theta)$$

La soluzione è quindi:

$$p(r, \theta) = r^{-\frac{\lambda^2}{2}} \left[c_1 \cos(\lambda \theta) + c_2 \sin(\lambda \theta) \right]$$

$c_1 = AB \quad c_2 = AC$

Per applicare le condizioni al contorno serve $\frac{\partial p}{\partial \theta}$:

$$\frac{\partial p}{\partial \theta} = \lambda r^{-\frac{\lambda^2}{2}} \left[-c_1 \sin(\lambda \theta) + c_2 \cos(\lambda \theta) \right]$$

$$\frac{\partial p}{\partial \theta} = 0 \quad \text{per } \theta = 0 \quad \rightarrow \quad \lambda r^{-\frac{\lambda^2}{2}} c_2 = 0 \quad \rightarrow \quad c_2 = 0$$

$$\frac{\partial f}{\partial \theta}(\theta_0) = 0 = \lambda r^{-\frac{\lambda^2}{2}} \left[-c_1 \sin(\lambda \theta_0) \right]$$

$c_1 = 0$ (soluzione triviale) non è accettabile \rightarrow

$$\lambda \theta_0 = n\pi, \quad n = \dots -3, -2, -1, 0, 1, 2, 3 \dots$$

\rightarrow $\lambda_n = \frac{n\pi}{\theta_0}$ questi sono gli autovalori del problema -

La soluzione è: $f(r, \theta) = \sum_{n=-\infty}^{\infty} c_n r^{-\frac{\lambda_n^2}{2}} \cos(\lambda_n \theta)$

Per trovare i coefficienti c_n della serie sfrutta la relazione di ortogonalità delle funzioni coseno (la stessa che si usa per trovare i coefficienti delle serie di Fourier):

$$\begin{aligned} \int_0^{\theta_0} f(r, \theta) \cos(\lambda_m \theta) d\theta &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} c_n r^{-\frac{\lambda_n^2}{2}} \int_0^{\theta_0} \cos\left(n\pi \frac{\theta}{\theta_0}\right) \cos\left(m\pi \frac{\theta}{\theta_0}\right) d\theta = \\ &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} c_n r^{-\frac{\lambda_n^2}{2}} \theta_0 \int_0^1 \cos(n\pi \tilde{\theta}) \cos(m\pi \tilde{\theta}) d\tilde{\theta} = \\ &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} c_n r^{-\frac{\lambda_n^2}{2}} \theta_0 \int_0^1 \frac{\cos((n+m)\pi \tilde{\theta}) + \cos((n-m)\pi \tilde{\theta})}{2} d\tilde{\theta} \end{aligned}$$

se $n=m=0 \rightarrow c_0 = \frac{1}{\theta_0} \int_0^{\theta_0} f(r, \theta) d\theta$

se $n=m=\pm 1, \pm 2, \pm 3, \dots \rightarrow c_n = \frac{2}{\theta_0} r^{\frac{n^2 \pi^2}{2}} \int_0^{\theta_0} f(r, \theta) \cos\left(n\pi \frac{\theta}{\theta_0}\right) d\theta$

Es. 6 $u = \sum_{\infty} \sin \frac{\pi y}{2 \delta(x)}$ per $0 < y \leq \delta(x)$

$\bar{u} = \sum_{\infty}$ per $y \geq \delta(x)$

$\delta(x)$ rappresenta lo spessore dello strato limite.

(7)

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

$$= \delta + \frac{2\delta}{\pi} \left(\cos \frac{\pi}{2} - \cos 0\right) = 0.3633 \delta(x)$$

$$\theta = \int_0^{\delta} \sin \frac{\pi y}{2\delta} \left(1 - \sin \frac{\pi y}{2\delta}\right) dy = -\frac{2\delta}{\pi} \cos \frac{\pi y}{2\delta} \Big|_0^{\delta} - \frac{2\delta}{\pi} \int_0^{\pi/2} \sin^2 x dx =$$

$$= -\frac{2\delta}{\pi} \left[\cos \frac{\pi}{2} - \cos 0 + \frac{1}{2} \left(x - \sin x \cos x\right) \Big|_0^{\pi/2} \right] =$$

$$= -\frac{2\delta}{\pi} \left[-1 + \frac{\pi}{4} \right] = 0.1366 \delta(x)$$

$$\tilde{w} = \mu \frac{\partial u}{\partial y} \Big|_{y=0} = \mu \frac{\pi U}{2\delta} \cos \left(\frac{\pi y}{2\delta}\right) \Big|_{y=0} = \frac{\pi}{2\delta} \mu U$$

$$c_{f_x} = \frac{\tilde{w}}{\frac{1}{2} \rho U^2} = \frac{\pi \nu}{U \delta(x)} \quad \left(\text{nel caso di Blasius si ha} \right)$$

$$= \frac{\pi}{Re_{\delta_{99}}} \quad c_{f_x} = \frac{3.26}{Re_{\delta_{99}}}$$

$$c_{f_L} = \frac{1}{L} \int_0^L c_{f_x} dx \quad \text{si potrebbe integrare se fosse noto } \delta = \delta(x)$$

File B

$$\Delta p = \rho_{\text{liquido}} - \rho_{\text{aria}}$$

Es. 1 $T = f(\sigma_s, \Delta p, R)$

$\sigma_s, \Delta p, R$ sono dimensionalmente indipendenti; le prendo quindi come G.F. $\rightarrow \pi_0 = \frac{T}{\sqrt{\frac{\Delta p R^3}{\sigma_s}}} = \text{cost.}$

Deduco quindi che il periodo delle oscillazioni \propto direttamente proporzionale alle scale di tempo $\sqrt{\frac{\Delta p R^3}{\sigma_s}}$.

Nel caso in oggetto la scale di tempo vale:

$$\sqrt{\frac{\Delta p R^3}{\sigma_s}} = \left(\frac{948.75 \times 27 \times 10^{-9}}{0.065} \right)^{1/2} = 0.02 \text{ s}$$

cioè le oscillazioni hanno alta frequenza e il fenomeno avviene molto rapidamente

Scale di velocità: $\frac{R}{\sqrt{\frac{\Delta p R^3}{\sigma_s}}} = \sqrt{\frac{\sigma_s}{\Delta p R}} = 0.15 \frac{\text{m}}{\text{s}}$

scale di accelerazione: $\frac{R}{\frac{\Delta p R^3}{\sigma_s}} = \frac{\sigma_s}{\Delta p R^2} = 7.61 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}$

Se entra in gioco anche la gravità:

$$\pi_0 = \frac{T}{\sqrt{\frac{\Delta p R^3}{\sigma_s}}} = f(\pi_1) = f\left(\frac{\rho R^2 \Delta p}{\sigma_s}\right)$$

numero di Bond = $\frac{\text{forze gravitazionali}}{\text{forze di tensione superficiale}}$

La gravità non gioca alcun ruolo se $Bo \ll 1 \rightarrow$

$$g \frac{R^2 \Delta \rho}{\sigma_s} \ll 1 \rightarrow R \ll \sqrt{\frac{\sigma_s}{g \Delta \rho}} = 2.6 \text{ mm}$$

Nel nostro caso ($R = 3 \text{ mm}$) la gravità potrebbe avere un ruolo significativo.

Se anche la viscosità fosse importante:

$$\pi_0 = \frac{T}{\sqrt{\frac{\Delta \rho R^3}{\sigma_s}}} = f(Bo, Ca)$$

Ca = numero di capillarità,

$$Ca = \frac{\mu U}{\sigma_s} = \frac{\mu}{\sqrt{\rho} R \sqrt{\sigma_s}} = \frac{\text{forze viscosi}}{\text{forze legate a } \sigma_s}$$

$$Ca = \frac{10^{-3}}{\sqrt{948.75 \times 3 \times 10^{-3} \times 0.065}} = 2.32 \times 10^{-3} \rightarrow \text{le forze viscosi sono trascurabili}$$

Es. 2 Equazione dell'energia tra due punti sui pali liberi:

$$h_1 + h_{pump,u} = (L_2 + h_2) + \frac{v^2}{2g} \left(f \frac{\sum L}{D} + \sum K_L \right)$$

$$\sum L = L_1 + L_2 + L_3 = 675 \text{ m}$$

$$h_1 = 50 \text{ m}; h_2 = 75 \text{ m}$$

$$\sum K_L = K_{L \text{ imbocco}} + K_{L \text{ sbocco}} + 2 K_{L \text{ gomito}} + \left(\frac{1}{\eta} - 1 \right)^2$$

Valvole aperte ($\eta = 1$): $\sum K_L = 1.4$

$$\rightarrow 50 + 120 = 75 + 75 + \frac{v^2}{2g} \left(f \frac{675}{D} + 1.4 \right)$$

$$20 \cdot 2g = \frac{v^2}{\left(\frac{\pi D^3}{4} \right)^2} \left(f \frac{675}{D} + 1.4 \right)$$

$$392.4 = \frac{7.94 \times 10^{-3}}{D^4} \left(f \frac{675}{D} + 1.4 \right)$$

$$D^5 = 0.01366 f + 2.834 \times 10^{-5} D$$

La procedura iterativa è: $D^{(n+1)} = \sqrt[5]{0.01366 f + 2.834 \times 10^{-5} D^{(n)}}$

	$D^{(n)}$ [m]	v [$\frac{m}{s}$]	Re	f	$D^{(n+1)}$
$n=0$	0,2	2.228	4.45×10^5	0.0133	0.180
$n=1$	0.180	2.751	4.95×10^5	0.0129	0.179
$n=2$	0.179	2.781	4.98×10^5	0.0129	0.179

Supponiamo adesso che la valvola sia semi-chiusa:

$$392.4 = \frac{2.59 \times 10^{-3}}{(0.179)^4} \left(f \frac{675}{0.179} + 1.4 + \left(\frac{1}{\eta} - 1 \right)^2 \right)$$

Adesso si ha $v = \frac{0.04 \times 4}{\pi (0.179)^2} = 1.590 \frac{m}{s} \rightarrow Re = 2.85 \times 10^5$
 $\rightarrow f = 0.0147$

$$\Rightarrow 155.54 = 55.43 + 1.4 + \left(\frac{1}{\eta} - 1 \right)^2$$

$$\frac{1}{\eta} - 1 = \sqrt{98.71} \Rightarrow \eta = 0.091$$

Es. 3

$$u = a(x^2 - y^2) = \frac{\partial \psi}{\partial y}$$

$$v = -2ax = -\frac{\partial \psi}{\partial x}$$

Dalla prima delle due ho:

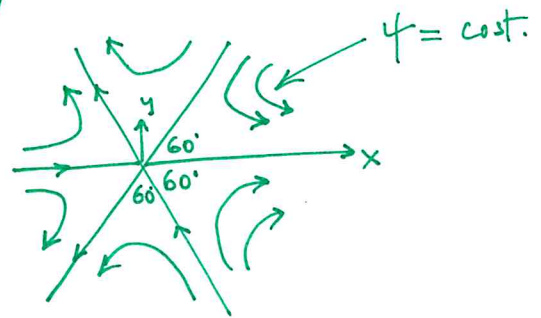
$$\frac{\partial \psi}{\partial y} = ax^2 - ay^2 \rightarrow \psi = ax^2y - \frac{a}{3}y^3 + f(x)$$

derivando questo risultato rispetto ad x : $\frac{\partial \psi}{\partial x} = 2axy + f'(x)$

Dall'espressione di v ho che $f'(x) = 0 \Rightarrow f(x) = \text{costante}$;
arbitrariamente posso la costante uguale a zero e ho quindi:

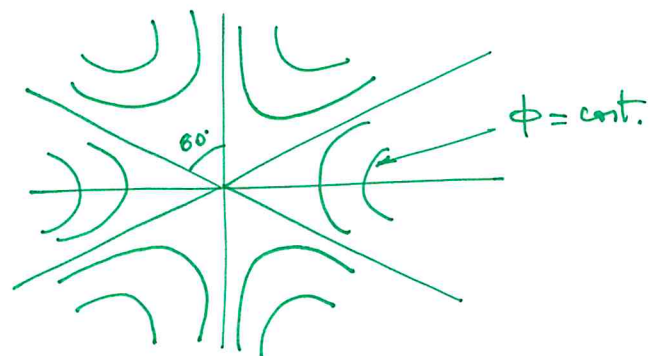
$$\psi = ay \left(x^2 - \frac{y^2}{3} \right)$$

Le linee di corrente sono:



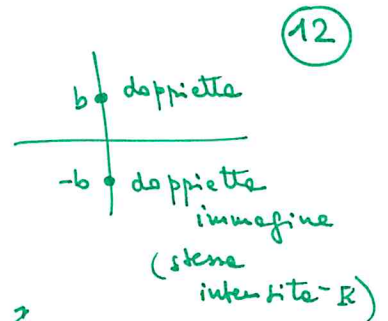
La componente z della vorticità $\vec{\omega}$: $\vec{j} \cdot \vec{e}_z = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} =$
 $-2ay - (-2ay) = 0$

Il moto z è irrotazionale e quindi esiste ϕ , potenziale di velocità. Integrando si trova che $\phi = ax \left(-y^2 + \frac{x^2}{3} \right)$ (anche in questo caso una costante di integrazione è stata posta a zero). Le linee equipotenziali sono ortogonali alle linee di corrente e hanno questa forma:



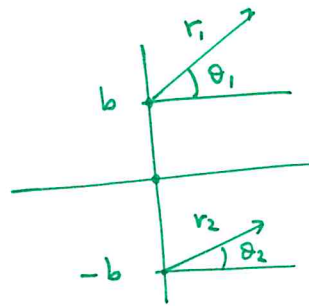
Es. 4

Con il metodo delle immagini :



$$\psi = U_\infty y - K \frac{\sin \theta_1}{r_1} - K \frac{\sin \theta_2}{r_2}$$

Conviene esprimere la doppietta con le coordinate cartesiane, noto



che

$$\begin{cases} r_1^2 = x^2 + (y-b)^2 \\ r_2^2 = x^2 + (y+b)^2 \end{cases}$$

$$\hookrightarrow \psi = U_\infty y - K \left[\frac{r_1 \sin \theta_1}{r_1^2} + \frac{r_2 \sin \theta_2}{r_2^2} \right] = U_\infty y - K \left[\frac{(y-b)}{x^2 + (y-b)^2} + \frac{(y+b)}{x^2 + (y+b)^2} \right]$$

$$u = \frac{\partial \psi}{\partial y} = U_\infty - K \left[\frac{x^2 - (y-b)^2}{[x^2 + (y-b)^2]^2} + \frac{x^2 - (y+b)^2}{[x^2 + (y+b)^2]^2} \right]$$

$$v = -\frac{\partial \psi}{\partial x} = K \left[\frac{-2x(y-b)}{[x^2 + (y-b)^2]^2} + \frac{-2x(y+b)}{[x^2 + (y+b)^2]^2} \right]$$

sulla lastra ($y=0$) : $u = U_\infty - 2K \frac{x^2 - b^2}{(x^2 + b^2)^2}$, $v = 0$

Bernoulli : $p + \frac{1}{2} \rho u^2 \Big|_{\text{LASTRA}} = p_\infty + \frac{1}{2} \rho U_\infty^2$

$$p(x, 0) = p_\infty - 2 \rho K^2 \left[\frac{x^2 - b^2}{(x^2 + b^2)^2} \right]^2 + 2 \rho K U_\infty \left[\frac{x^2 - b^2}{(x^2 + b^2)^2} \right]$$

Es. 5 $F_D = c_D \frac{1}{2} \rho U^2 \frac{\pi D^2}{4}$

acqua $\begin{cases} U = 0.01 \frac{m}{s} & Re = 100 & c_D = 1.282 & F_D = 5 \times 10^{-6} N \\ U = 1 \frac{m}{s} & Re = 10^4 & c_D = 1.17 & F_D = 4.59 \times 10^{-2} N \end{cases}$

aria $\begin{cases} U = 0.01 \frac{m}{s} & Re = 9.43 & c_D = 3.924 & F_D = 1.9 \times 10^{-8} N \\ U = 1 \frac{m}{s} & Re = 943 & c_D = 1.17 & F_D = 5.8 \times 10^{-5} N \end{cases}$

Es. 6 $u_x + v_y = 0 \rightarrow v = cost \rightarrow v = 0$
 moto completamente sviluppato \rightarrow per la condizione di non-penetrazione sulle pareti:

sviluppando l'eq. di Cauchy lungo x e y:

$$\rho \left[\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} \right] = - \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} (2\mu \frac{\partial u}{\partial x}) + \frac{\partial}{\partial y} \left[\mu \left(\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \right]$$

$$\rho \left[\frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} \right] = - \frac{\partial p}{\partial y} - \rho g + \frac{\partial}{\partial x} \left[\mu \left(\frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial y} (2\mu \frac{\partial v}{\partial y})$$

Dall'eq. lungo x ho:

$$\frac{\partial p}{\partial x} = \frac{d}{dy} \left[\mu \frac{du}{dy} \right] \quad \text{gradiente di pressione imposto e noto}$$

Dall'eq. lungo y ho:

$$\frac{\partial p}{\partial y} = -\rho g$$

$$p = -\rho g y + f(x) \rightarrow \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{df}{dx} = A \text{ NOTO}$$

$$A dy = d\left(\mu \frac{du}{dy}\right) \rightarrow \mu \frac{du}{dy} = Ay + B$$

$$\frac{du}{dy} = \frac{Ay}{\mu_0} e^{\alpha(T_1 - T_0) \frac{y}{H}} + \frac{B}{\mu_0} e^{\alpha(T_1 - T_0) \frac{y}{H}}$$

$$u = \frac{H e^{\alpha(T_1 - T_0) \frac{y}{H}}}{\mu_0 \alpha(T_1 - T_0)} \left[A \left(y - \frac{H}{\alpha(T_1 - T_0)} \right) + B \right] + C$$

Le condizioni al contorno permettono di trovare B e C:

$$u(0) = u(H) = 0 \rightarrow B, C$$

File c

Es. 1

$$Re_m = Re_p$$

$$U_m = U_p \frac{S_p}{S_m} \frac{\mu_p}{\mu_m} \frac{L_p}{L_m} = U_p \frac{P_p}{P_m} \frac{L_p}{L_m}$$

L'aria è un gas perfetto: $P_p = \rho_p RT$
 $P_m = \rho_m RT \rightarrow \frac{S_p}{S_m} = \frac{P_p}{P_m}$

$$U_m = \frac{500}{3.6} \times \frac{1}{20} \times 10 = 69.44 \frac{m}{s}$$

$$F_{D_p} = F_{D_m} \frac{S_p U_p^2 L_p^2}{S_m U_m^2 L_m^2} \quad (\text{dal fatto che } C_D \text{ è uguale})$$

$$= 337.5 \times \frac{1}{20} \times 4 \times 10^2 = 6750 \text{ N}$$

$$\dot{W}_p = D_p U_p = 6750 \cdot \frac{500}{3.6} = 9.37 \times 10^5 \text{ W} = 0.937 \text{ MW}$$

Es. 2

Eq. energia tra i peli liberi dei due serbatoi:

$$\frac{P_A}{\gamma} + z_A = \frac{P_B}{\gamma} + z_B + \frac{v^2}{2g} \left(f \frac{\Sigma L}{D} + \Sigma K_L \right)$$

$$\Sigma L = L_1 + L_2 = 78 \text{ m}$$

$$\Sigma K_L = 0.4 + 1.2 + 2 \times 0.3 + \left(\frac{1}{0.2} - 1 \right)^2 =$$

$$= 18.2$$

$$E = 2 \times 10^{-5} \text{ m}$$

$$v = \frac{\dot{V}}{\frac{\pi D^2}{4}} = \frac{4 \times 0.011}{\pi D^2} = \frac{0.014}{D^2}$$

Svolgendo l'equazione si trova:

$$5.646 \times 10^6 D^5 = 78 f + 18.2 \Delta$$

e si può applicare la seguente formula iterativa:

$$D^{(n+1)} = 0.1 \sqrt[5]{1.381 f + 0.3223 D^{(n)}}$$

	$D^{(n)}$ [m]	v [$\frac{m}{s}$]	Re	$\frac{\epsilon}{D}$	f	$D^{(n+1)}$
$n=0$	0.2	0.35	7×10^4	10^{-4}	0.0196	0.062
$n=1$	0.062	3.64	2.2×10^5	3.2×10^{-4}	0.0175	0.054
$n=2$	0.054	4.80	2.6×10^5	3.7×10^{-4}	0.0179	0.053
$n=3$	0.053	4.98	2.6×10^5	3.8×10^{-4}	0.0179	0.053

Es. 3

$u_x + v_y = 0 \rightarrow v = \text{cost} \rightarrow V = 0$
 moto completamente
 nilottato nella regione centrale

$V = 0$
 per la condizione di
 impenetrabilità del
 flusso attraverso le pareti.

NS :

$$x: \rho \left(\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} \right) = - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right)$$

$$y: \frac{\partial p}{\partial y} = - \rho g \rightarrow p = - \rho g y + f(x)$$

$$\frac{\partial p}{\partial x} = \frac{df}{dx} = \mu \frac{d^2 u}{dy^2} = A \text{ (costante)}$$

$\underbrace{\hspace{2em}}$
funzione solo di x
 $\underbrace{\hspace{2em}}$
funzione solo di y

(una funzione di x può essere uguale ad una funzione di y solo se entrambe le funzioni sono costanti)

$$\mu \frac{du}{dy} = Ay + B \rightarrow u = \frac{A}{2\mu} y^2 + \frac{B}{\mu} y + C$$

condizioni al contorno: $u(0) = C = 0$

$$u(H) = U = \frac{A}{2\mu} H^2 + \frac{B}{\mu} H$$

$$\rightarrow B = \frac{\mu U}{H} - A \frac{H}{2} \quad (1)$$

Per fissare il gradiente di pressione in x ($\frac{\partial p}{\partial x} = f' = A$)

devo imporre che la portata Q attraverso una qualunque

sezione x nella "regione centrale" sia uguale a zero.

Questo viene dal fatto che il fluido ricircola nella camera.

$$Q = 0 = \int_0^H u \, dy = \frac{A}{2\mu} \frac{H^3}{3} + \frac{B}{2\mu} H^2 \rightarrow B = -A \frac{H}{3} \quad (2)$$

Mettenendo assieme (1) e (2) :

$$A = 6\mu \frac{U}{H^2}$$

$$B = -2\mu \frac{U}{H}$$

$$\rightarrow \frac{u}{U} = 3 \left(\frac{y}{H} \right)^2 - 2 \left(\frac{y}{H} \right)$$

Inoltre :

$$\frac{df}{dx} = 6\mu \frac{U}{H^2} \rightarrow f = 6\mu \frac{U}{H^2} x + \text{costante}$$

e quindi

$$p(x, y) = -\rho g y + 6\mu \frac{U x}{H^2} + \text{costante}$$

Es. 4

$$\psi = -\frac{\Gamma}{4\pi} \ln [(x-a)^2 + (y-b)^2] - \frac{V/L}{2\pi} \arctan \frac{y}{x}$$

$$u = \frac{\partial \psi}{\partial y} = -\frac{\Gamma}{4\pi} \frac{2(y-b)}{(x-a)^2 + (y-b)^2} - \frac{V/L}{2\pi} \frac{\frac{1}{x}}{1 + (\frac{y}{x})^2}$$

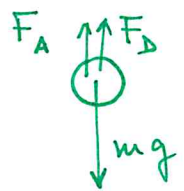
$$v = -\frac{\partial \psi}{\partial x} = \frac{\Gamma}{4\pi} \frac{2(x-a)}{(x-a)^2 + (y-b)^2} + \frac{V/L}{2\pi} \frac{-\frac{y}{x^2}}{1 + (\frac{y}{x})^2}$$

$$u(2a, -2b) = +\frac{\Gamma}{4\pi} \frac{6b}{a^2 + 9b^2} - \frac{V/L}{4\pi} \frac{a}{a^2 + b^2}$$

$$v(2a, -2b) = +\frac{\Gamma}{4\pi} \frac{2a}{a^2 + 9b^2} + \frac{V/L}{4\pi} \frac{b}{a^2 + b^2}$$

$$p(2a, -2b) = -\frac{1}{2} \rho (u^2 + v^2) \Big|_{(2a, -2b)} + p_{\infty} \quad (\text{la velocit\`e all'infinito \(\rho\) \(\rho\) uguale a zero})$$

Es. 5



$$\frac{\pi}{6} D^3 \rho g + c_D \frac{1}{2} \rho U^2 \frac{\pi D^2}{4} = mg$$

$$\rightarrow U = \sqrt{\frac{8mg - \frac{4}{3}\pi D^3 \rho g}{\rho \pi D^2 c_D}} = \frac{0.2927}{\sqrt{c_D}}$$

$$Re = \frac{UD}{\nu}, \quad \nu = \frac{\mu}{\rho} = 1.66 \times 10^{-4} \frac{m^2}{s}$$

$Re^{(n)}$	c_D	$U [\frac{m}{s}]$	$Re^{(n+1)}$
5	9.3	0.096	5.78
5.78	8.65	0.099	6.00
6.00	8.50	0.100	6.05
6.05	8.47	0.100	6.06

Es. 6

Affinche' il moto sia irrotazionale:

$$\vec{\nabla} \cdot \vec{v} = 0 \quad \Rightarrow \quad \frac{\partial v}{\partial y} = - \frac{\partial u}{\partial x} - \frac{\partial w}{\partial z} = -2ax$$

$$v = -2axy + f(x, z) \quad \text{forma generale}$$

$$\begin{cases} u = a(x^2 - y^2) \\ v = -2axy \end{cases}$$

$$\vec{j} \cdot \vec{e}_z = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} = 0$$

il moto e' irrotazionale

$$\int \left(\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} \right) = - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right)$$

$$\int \left(\frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} \right) = - \frac{\partial p}{\partial y} - \rho g + \mu \left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} \right)$$

E' facile verificare che $\nabla^2 \vec{v} = \vec{0}$, consistente con il fatto che il moto e' irrotazionale ed esiste ϕ tale che $\vec{v} = \vec{\nabla} \phi$

$$\Rightarrow \nabla^2 (\vec{\nabla} \phi) = \vec{\nabla} (\nabla^2 \phi) = \vec{0} \quad \text{in quanto } \nabla^2 \phi = 0.$$

$$- \frac{\partial p}{\partial x} = 2 \rho a^2 (x^3 + xy^2) \quad \rightarrow \quad p = -2 \rho a^2 \left(\frac{x^4}{4} + \frac{x^2 y^2}{2} \right) + f(y)$$

$$- \frac{\partial p}{\partial y} - \rho g = 2 \rho a^2 (x^2 y + y^3)$$

$$\frac{\partial p}{\partial y} = -2 \rho a^2 (x^2 y + y^3) - \rho g = -2 \rho a^2 (x^2 y) + \frac{df}{dy}$$

$$\frac{df}{dy} = -2 \rho a^2 y^3 - \rho g \quad f = -\frac{1}{2} \rho a^2 y^4 - \rho g y + c$$

$$p = -\frac{1}{2} \rho a^2 (x^2 + y^2)^2 - \rho g y + c \quad \rightarrow \quad p + \frac{1}{2} \rho (u^2 + v^2) + \rho g y = c$$

(accettabile!) Bernoulli!