

Due fogli aiuti a disposizione, più diagramma di Moody

Es. 1 Dopo un incidente stradale un'auto affonda nelle acque di un lago fino ad adagiarsi sul fondo alla profondità di circa 6 m dal pelo libero dell'acqua. Si fornisca una stima della forza che il conducente deve esercitare sulla portiera per uscire dal veicolo nelle seguenti configurazioni

- auto completamente piena d'aria,
- auto piena d'aria fino al 70% dell'altezza dell'abitacolo,
- auto completamente inondata dall'acqua.

Per semplicità si consideri la portiera come una superficie piana di larghezza pari a 90 cm e altezza di 130 cm, con la maniglia che si trova a 70 cm dalla cerniera della portiera.

Es. 2 Dell'acqua entra in una turbina idraulica attraverso il condotto di entrata (di sezione circolare e diametro 40 cm) con una portata di 1000 l/s, ed esce attraverso un tubo di diametro pari a 60 cm. La caduta di pressione tra ingresso ed uscita della turbina viene misurato con un manometro a mercurio ($SG=13.6$); la lettura del manometro è 1.2 cm. Trascurando le perdite per attrito h_L , si calcoli la potenza elettrica in uscita sapendo che il rendimento dell'insieme turbina-alternatore è pari a 0.86.

Es. 3 Si vuole conoscere la resistenza incontrata dallo scafo di una nave porta-container attraverso dei test in vasca navale su un modello geometricamente simile in scala 1:10. La velocità operativa del prototipo è di 25 km/h. Si determini:

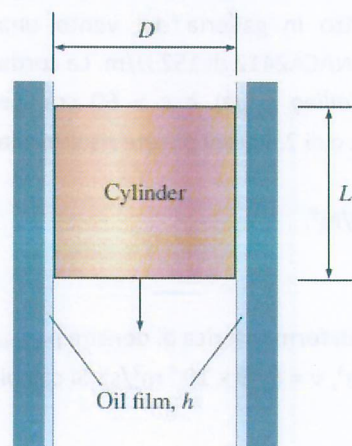
- la velocità del modello al fine di ottenere una similitudine dinamica completa;
- la velocità del modello al fine di ottenere una similitudine parziale di Reynolds;
- la velocità del modello al fine di ottenere una similitudine parziale di Froude.

Per l'ultimo caso di cui sopra si valuti il rapporto tra le scale di tempo, $\tau = \tau_{\text{modello}}/\tau_{\text{prototipo}}$. Sempre per il caso di similitudine parziale di Froude, viene misurata una resistenza sul modello pari a 4000 N; stimare la resistenza agente sul prototipo.

Es. 4 Un cilindro solido si trova all'interno di un tubo verticale infinitamente lungo e la cui superficie interna è ricoperta da un sottile strato di olio di spessore h . Tale spessore viene assunto costante lungo z (coordinata assiale) e t (tempo). Il cilindro viene messo in moto oscillatorio lungo il suo asse da un sistema biella-manovella. Le oscillazioni del cilindro hanno ampiezza A e pulsazione ω . Si scriva l'equazione che descrive come varia nel tempo la velocità del film di olio in corrispondenza del centro del cilindro, con le condizioni al contorno. L'ipotesi $h \ll L$ significa che si possono trascurare effetti di bordo, e si può valutare la distribuzione di velocità, lontano dai bordi, scrivendo $u_z = u_z(t, r)$.

Domanda bonus: Se non c'è gradiente di pressione imposto e se si può trascurare l'effetto

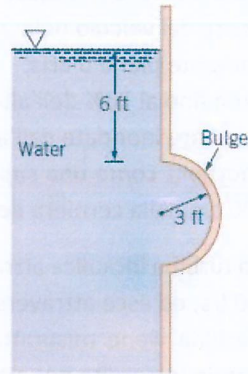
dell'accelerazione di gravità, sareste capaci di impostare la risoluzione dell'equazione risultante usando il metodo di separazione delle variabili?



Es. 5 Un battello antincendio è dotato di un impianto di sollevamento dell'acqua di mare, di densità 1030 kg/m^3 , costituito da una tubazione di diametro interno pari a 15 cm che termina con un ugello, la cui sezione di sbocco ha un diametro di 4 cm, posto a un'altezza di 3 m sopra al livello del mare. Calcolare la velocità allo sbocco e la potenza elettrica necessaria per fornire una portata di $0.05 \text{ m}^3/\text{s}$, ipotizzando un rendimento globale del 68% e una perdita di carico $h_L = 3.2 \text{ m}$.

Es. 6 Si determinino modulo, direzione (linea di azione) e verso della forza esercitata dall'acqua sulla calotta (*bulge*) semisferica di figura.

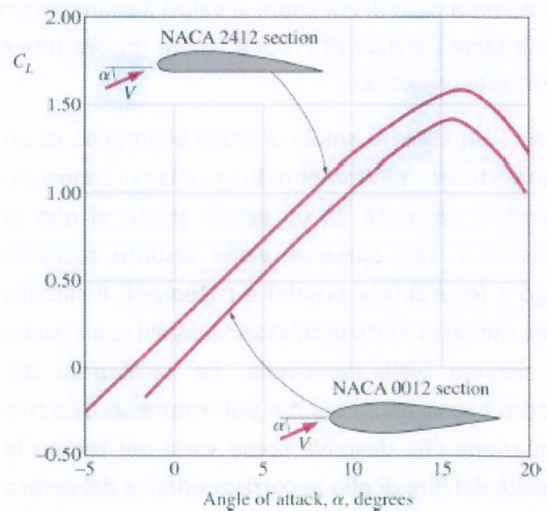
Nota: $1 \text{ ft} = 30.48 \text{ cm}$.



Es. 7 Per il campo di velocità bidimensionale piano definito in coordinate euleriane da $u = x \sin(t)$ e $v = y \cos(t)$. Tale campo è comprimibile o incompressibile? Si calcoli la vorticità. Si scriva il campo (euleriano) di accelerazione e si verifichi che quanto trovato coincide con la derivata seconda nel tempo dell'equazione della traiettoria di una particella che al tempo $t=0$ si trova in (x_0, y_0) .

Es. 8. Si considerino i due profili alari di figura. Secondo voi perché il profilo NACA2412 ha un coefficiente di portanza superiore al profilo NACA0012 per ogni valore dall'angolo di attacco α ? Si consideri adesso un profilo 2D (cioè un'ala di forma in pianta rettangolare e apertura alare unitaria, cioè pari a 1 m, nella direzione ortogonale al piano del profilo) e si immagini di aver misurato con un dinamometro in galleria del vento una portanza sul profilo NACA2412 di 152 N/m . La corda (distanza *leading-trailing edge*) è $c = 60 \text{ cm}$. Se l'angolo di attacco α è di 2.5 gradi potete risalire alla velocità del vento?

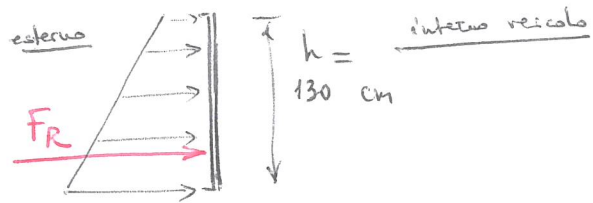
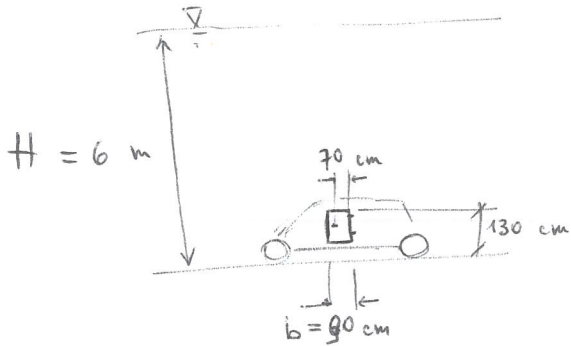
Dati: $\rho_{\text{aria}} = 1.225 \text{ kg/m}^3$.



Es. 9 Un oggetto di forma sferica di densità $\rho_{\text{oggetto}} = 1354 \text{ kg/m}^3$ e raggio 1 cm affonda in un bagno di glicerina ($\rho_{\text{glicerina}} = 1261 \text{ kg/m}^3$, $\nu = 6.49 \times 10^{-4} \text{ m}^2/\text{s}$). Si calcoli la velocità terminale di caduta dell'oggetto.

Esame 25/6/2024

Es. 1

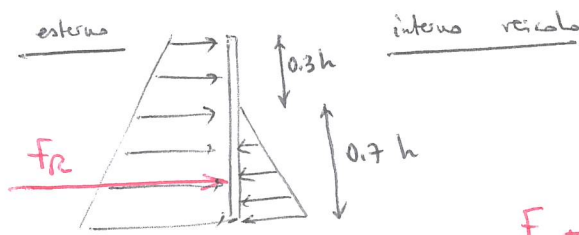


$$F_R = \rho g \left(H - \frac{h}{2} \right) b h =$$

$$= 9810 (6 - 0.65) 1.30 \times 0.9 = 61.4 \text{ kN}$$

F_R è la forza netta risultante sulla portiera quando il veicolo è pieno d'aria a P_{atm} . Per aprire la portiera il conducente deve esercitare un momento che si oppone al momento che esercita l'acqua esterna. Quindi $F_R \cdot \frac{b}{2} = F_{\text{conducente}} \cdot 0.7$

$$F_{\text{conducente}} = \frac{61.4 \times 0.45}{0.7} = 39.5 \text{ kN}$$



Se l'auto è piena d'acqua fino al 70% dell'altezza la forza netta esterna è:

$$F_{\text{netta}} = F_R - \rho g \left(\frac{0.7h}{2} \right) (bh) =$$

$$61.4 - \frac{10.4}{2} = 56.2 \text{ kN}$$

Ora si ha $F_{\text{netta}} \cdot \frac{b}{2} = F_{\text{conducente}} \times 0.7 \rightarrow F_{\text{conducente}} = \frac{36.1}{0.7} \text{ kN}$

In fine, se la vettura è completamente piena d'acqua la forza netta è zero; stessa distribuzione di pressione dai due lati della portiera, e la forza che il conducente deve esercitare per aprire la portiera è nulla.

Es. 2

$$U_{in} = \frac{4\dot{V}}{\pi d_{in}^2} = 7.96 \frac{m}{s}$$

$$U_{out} = \frac{4\dot{V}}{\pi d_{out}^2} = 3.54 \frac{m}{s}$$

$$\dot{V} = 1 \frac{m^3}{s} \quad (\rho = 1000 \frac{kg}{m^3})$$

$$d_{in} = 0.4 \text{ m}$$

$$d_{out} = 0.6 \text{ m}$$

$$h = 1.2 \text{ cm} = 0.012 \text{ m}$$

$$\Delta p = p_{in} - p_{out} = \rho_{Hg} g h = 13600 \times 9.81 \times 0.012 = 1601 \text{ Pa}$$

$$\frac{U_{in}^2}{2g} + z_{in} + \frac{p_{in}}{\rho} - h_{turb} = \frac{U_{out}^2}{2g} + z_{out} + \frac{p_{out}}{\rho} + h_L$$

$$h_{turb} = \frac{p_{in} - p_{out}}{\rho} + \frac{U_{in}^2 - U_{out}^2}{2g} = 0.163 + 2.591 = 2.754 \text{ m}$$

$$\dot{W} = \eta (\rho \dot{V} h_{turb}) = 23.2 \text{ kW}$$

Es. 3

$$\lambda = \frac{1}{10} \quad U_{prot} = 25 \frac{km}{h}$$

Similitudine dinamica completa ($Fr_m = Fr_p$, $Re_m = Re_p$) impossibile

se i due fluidi (modello e prototipo) hanno stesse caratteristiche.

Simil. parziale Re: $Re_m = \frac{U_m L_m}{\nu} = Re_p = \frac{U_p L_p}{\nu}$

$$U_m = U_p \frac{L_p}{L_m} = 25 \frac{km}{h} \cdot 10 = 250 \frac{km}{h} \quad \text{irrealistica !!}$$

Simil. parziale Fr: $\frac{U_m}{\sqrt{g L_m}} = \frac{U_p}{\sqrt{g L_p}}$

$$U_m = U_p \sqrt{\frac{L_m}{L_p}} = 25 \frac{km}{h} \sqrt{0.1} = 7.9 \text{ km/h}$$

$$\tau = \frac{t_{modello}}{t_{prototipo}} = \frac{L_m}{U_m} \cdot \frac{U_p}{L_p} = \sqrt{\frac{L_m}{L_p}} = 0.316$$

$$D_m = 4000 \text{ N}$$

$$Ne_m = \frac{D_m}{\rho U_m^2 L_m} = Ne_p = \frac{D_p}{\rho U_p^2 L_p}$$

$$D_p = D_m \left(\frac{U_p}{U_m} \right)^2 \left(\frac{L_p}{L_m} \right)^2 = D_m \left(\frac{L_p}{L_m} \right)^3 = 4 \times 10^6 \text{ N}$$

Es. 4 Lontano dai bordi: problema axisimmetrico $\frac{\partial}{\partial \theta} = 0$

Cons. massa: $\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r u_r) + \frac{\partial u_z}{\partial z} = 0$
per ipotesi

$$r u_r = A \rightarrow u_r = \frac{A}{r}$$

$A=0$ per le condizioni al contorno:

$$u_r = 0 \text{ in } r = \frac{D}{2}$$

$$u_r = 0 \text{ in } r = \frac{D}{2} + h$$

$\Rightarrow u_r = 0$ dappertutto (lontano dai bordi)

Cons. q. di moto lungo z :

$$\rho \frac{\partial u_z}{\partial t} = - \frac{\partial p}{\partial z} + \rho g + \mu \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u_z}{\partial r} \right)$$

condiz. al contorno: in $r = \frac{D}{2}$ $u_z = A \omega \cos(\omega t)$

in $r = \frac{D}{2} + h$ $u_z = 0$

(abbiamo fatto l'ip che la velocità del cilindro sia

$$\dot{z} = A \omega \cos(\omega t) \text{ in quanto } z = A \sin(\omega t), \text{ con}$$

$$z(t=0) = 0 \text{ all'istante iniziale)}$$

Domanda bonus: $\frac{\partial p}{\partial t} = \rho g = 0 \rightarrow \frac{\partial u_z}{\partial t} = \frac{\mu}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u_z}{\partial r} \right)$

con $u_z = u_z(t, r) = T(t) R(r)$ [separando le variabili]

$$R \frac{dT}{dt} = T \frac{\mu}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dR}{dr} \right) \Rightarrow \underbrace{\frac{1}{T} \frac{dT}{dt}}_{\text{funzione solo di } t} = \underbrace{\frac{1}{r} \frac{1}{R} \left(r R_r \right)_r}_{\text{funzione solo di } r} = \text{costante}$$

La costante è $-A^2$ (per evitare che $T \rightarrow \infty$ quando $t \rightarrow \infty$). Si

ha quindi ($A \in \mathbb{R}$): $T_t = -A^2 T \Rightarrow \boxed{T = c_1 e^{-A^2 t}}$

Per risolvere l'eq. per $R(r)$ occorre la teoria delle p. d. Bessel ...

Es. 5

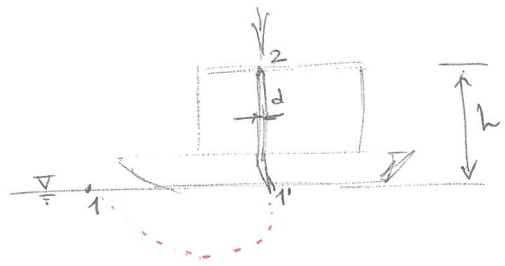
$$d = 0.15 \text{ m}$$

$$d_{\text{ugello}} = 0.04 \text{ m}$$

$$h = 3 \text{ m}$$

$$\dot{V} = 0.05 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

$$V_2 = V_{\text{sbocco}} = \frac{4 \dot{V}}{\pi d_{\text{ugello}}^2} = \frac{4 \times 0.05}{\pi \times (0.04)^2} = 39.8 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$



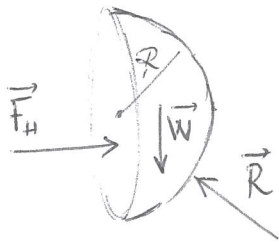
Eq. energia tra 1 e 2 :

$$\frac{V_1^2}{2g} + z_1 + \frac{P_{atm}}{\rho} + h_{\text{pompa}} = \frac{V_2^2}{2g} + z_2 + \frac{P_{atm}}{\rho} + h_L$$

$$h_{\text{pompa}} = \frac{V_{\text{sbocco}}^2}{2g} + h + h_L = 86.9 \text{ m}$$

$$\dot{W}_{\text{det}} = \frac{1}{\eta} (\rho \dot{V} h_{\text{pompa}}) = 62.7 \text{ kW}$$

Es. 6 Si isola un blocco di fluido semisferico. Reazione della parete sul blocco : \vec{R}



$$F_H = \rho g (h+R) \pi R^2$$

$$W = \rho g \left(\frac{2}{3} \pi R^3 \right)$$

$$R_x = \rho g (h+R) \pi R^2 = 9810 \times 9 \times 0.3048^3 \times \pi \times 9 = 70.69 \text{ kN}$$

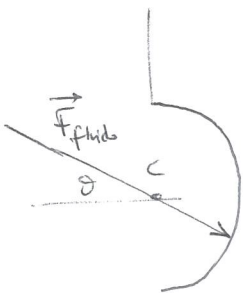
$$R_y = 9810 \left(\frac{2}{3} \pi \times 27 \right) \times 0.3048^3 = 15.71 \text{ kN}$$

La forza del fluido sulla calotta semisferica e' :

$$|\vec{F}_{\text{fluido}}| = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = 72.41 \text{ kN}$$

$$\theta = \tan^{-1} \frac{R_y}{R_x} = \tan^{-1} 0.2222 = 12.53^\circ$$

retta d'azione passa per C



Es. 7

$$u = x \sin(t)$$

$$v = y \cos(t)$$

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = \sin(t) + \cos(t) \neq 0 \text{ in generale} \rightarrow \text{campo comprimibile}$$

$$\zeta = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} = 0 \quad \text{campo irrotazionale}$$

Campo (euleriano) di accel. $a_x = \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = x [\cos(t) + \sin^2(t)]$

$$a_y = \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = y [-\sin(t) + \cos^2(t)]$$

Traiettoria: $\frac{dx}{u} = dt \rightarrow dx = x \sin(t) dt \quad \frac{dx}{x} = \sin(t) dt$

$$\ln \frac{x}{x_0} = -\cos(t) + 1$$

$$\frac{dy}{v} = dt$$

$$\boxed{x = x_0 e^{1 - \cos(t)}} \\ \boxed{y = y_0 e^{\sin(t)}}$$

Vel. (lagrangiana): $\dot{x} = \left[x_0 e^{1 - \cos(t)} \right] \sin(t) = x(t) \sin(t)$
 $\dot{y} = \left[y_0 e^{\sin(t)} \right] \cos(t) = y(t) \cos(t)$

Accel. (lagrangiana): $\ddot{x} = x(t) [\cos(t) + \sin^2(t)]$
 $\ddot{y} = y(t) [-\sin(t) + \cos^2(t)]$

Es. 8

$$C_{L \text{ NACA2412}} > C_{L \text{ NACA0012}} \quad \text{perché il NACA2412 è}$$

incurvato, in modo tale da conferire circolazione attorno

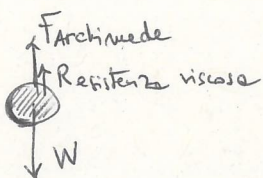
al profilo.

$$L = 152 \text{ N/m} \quad C_L = \frac{L}{\frac{1}{2} \rho U^2 c} \Rightarrow U^2 = \frac{2L}{\rho c C_L}$$

$$\alpha = 2.5^\circ \rightarrow C_L = 0.50 \quad \rightarrow U = \sqrt{\frac{4 \times 152}{1.225 \times 0.6}} = 28.76 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

$$c = 0.6 \text{ m}$$

Es. 9



$$6\pi \mu_{\text{glicerina}} VR = \frac{4}{3} \pi R^3 g [\rho_{\text{oggetto}} - \rho_{\text{glicerina}}]$$

$$V_{\text{terminale}} = \frac{2}{9} \frac{g R^2}{\rho_{\text{glic}}} \left[\frac{\rho_{\text{oggetto}} - \rho_{\text{glic}}}{\rho_{\text{glic}}} \right] = 0.025 \frac{\text{m}}{\text{s}} \quad \left| \begin{array}{l} Re = 0.76 < 1 \\ \text{Stokes ok!!} \end{array} \right.$$