

Es. 1, flusso di Poiseuille

$$\mathbb{T} = \begin{pmatrix} -p & -2\mu y \frac{U_{max}}{h} \\ -2\mu y \frac{U_{max}}{h} & -p \end{pmatrix}$$

1. $y=0$: $\mathbb{T} = \begin{pmatrix} -p & 0 \\ 0 & -p \end{pmatrix}$

tutte le direzioni sono principali, e i due (in realtà 3...) sforzi principali valgono $-p$

2. In un punto y , l'equazione caratteristica è:

$$\begin{vmatrix} -p-\lambda & -2\mu y \frac{U_{max}}{h} \\ -2\mu y \frac{U_{max}}{h} & -p-\lambda \end{vmatrix} = (p+\lambda)^2 - 4\mu^2 y^2 \frac{U_{max}^2}{h^4} = 0$$

$$\rightarrow \begin{cases} \lambda_1 = -p - 2\mu y \frac{U_{max}}{h} \\ \lambda_2 = -p + 2\mu y \frac{U_{max}}{h} \end{cases}$$

$$\lambda = \lambda_1 : \quad 2\mu y \frac{U_{max}}{h} m_1 - 2\mu y \frac{U_{max}}{h} m_2 = 0$$

$$m_1 = m_2 = \frac{1}{\sqrt{2}} \quad \parallel \vec{m}_1 = \vec{i} \frac{1}{\sqrt{2}} + \vec{j} \frac{1}{\sqrt{2}}$$

$$\lambda = \lambda_2 : \quad -2\mu y \frac{U_{max}}{h} m_1 - 2\mu y \frac{U_{max}}{h} m_2 = 0$$

$$m_1 = -m_2 = \frac{1}{\sqrt{2}} \quad \parallel \vec{m}_2 = \vec{i} \frac{1}{\sqrt{2}} - \vec{j} \frac{1}{\sqrt{2}}$$

li noti che : $\vec{m}_1 \cdot \vec{m}_2 = 0$

3. $y_A = 0.1$

$h = 0.2$

$\mu = 10 \text{ [cp]} = 0.1 \left[\frac{\text{g}}{\text{cm s}} \right] = \overbrace{0.1 \times 10^{-3} \times 10^2}^{0.01} \text{ [kg m}^{-1} \text{ s}^{-1}]$

$P_A = 1 \text{ [N m}^{-2}]$

$U_{\text{max}} = 3 \text{ [m s}^{-1}]$

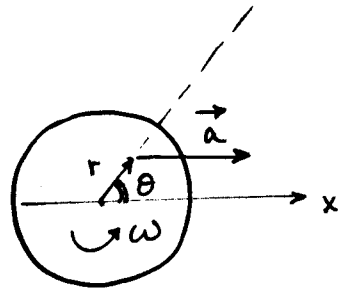
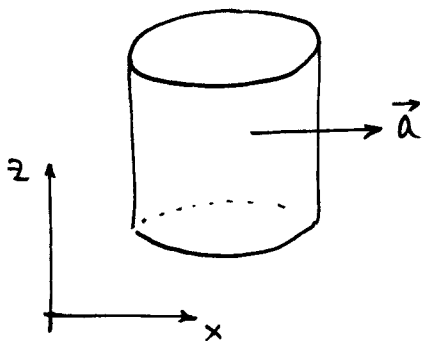
$\rightarrow \overline{\Pi} = \begin{pmatrix} -1 & -0.15 \\ -0.15 & -1 \end{pmatrix}$

$\vec{m} = \frac{4}{5} \vec{i} - \frac{3}{5} \vec{j} \quad m_1 = \frac{4}{5} ; m_2 = -\frac{3}{5}$

$[T_{m_1} \quad T_{m_2}] = [m_1 \quad m_2] \cdot \begin{bmatrix} -1 & -0.15 \\ -0.15 & -1 \end{bmatrix} = \left[-\frac{355}{500}, \frac{240}{500} \right]$

le vettore sforzo cercato $\vec{T} = -0.71 \vec{i} + 0.48 \vec{j}$

Es. 2 Idrostatica in sistema non inerziale



Forze d'inerzia:

$d\vec{F}_{\text{centrifuga}} = \rho \omega^2 r \vec{e}_r dV$

$d\vec{F}_{\text{accelerazione}} = \rho a \vec{e}_x dV$

$\vec{\nabla} p = \vec{f}_{\text{effettive}} = \rho \omega^2 r \vec{e}_r - \rho g \vec{e}_z - \rho a \vec{e}_x =$

(in coordinate cilindriche) $\rho \omega^2 r \vec{e}_r - \rho g \vec{e}_z - \rho a \cos \theta \vec{e}_r + \rho a \sin \theta \vec{e}_\theta$

$$\begin{aligned} \frac{\partial p}{\partial r} &= \rho \omega^2 r - \rho a \cos \theta \\ \frac{\partial p}{\partial z} &= -\rho g \\ \frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} &= \rho a \sin \theta \end{aligned} \quad \rightarrow \quad \underline{\underline{p = \rho \frac{\omega^2 r^2}{2} - \rho a r \cos \theta - \rho g z + \text{cont.}}}$$

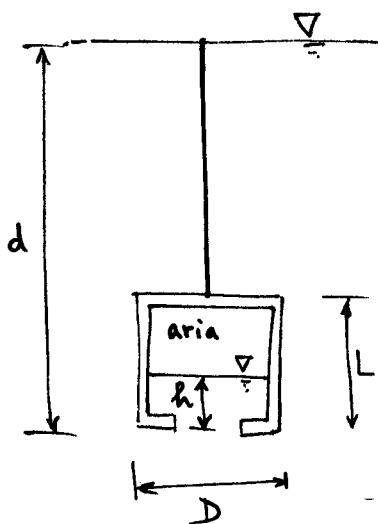
2. Forme della *mp.* libera : $p = p_{\text{atm}} = \text{cont.}$

$$\rightarrow \underline{\underline{z_s = \frac{\omega^2 r^2}{2g} - \frac{a r \cos \theta}{g} + \text{cont.}}}$$

3. Min della *mp.* libera : $\frac{\partial z_s}{\partial r} = 0$

$$\rightarrow \frac{\omega^2 r}{g} = \frac{a \cos \theta}{g} \quad \parallel \rightarrow \quad r_{\text{min}} = \frac{a \cos \theta}{\omega^2}$$

Es. 3 Spinte su superfici immerse



Volume d'aria nella camera quando inizia l'immersione : $V_0 = \pi L \left(\frac{D}{2}\right)^2$

Compressione dell'aria a $T = \text{cont.}$:

$$p_{\text{atm}} V_0 = p V \Big|_{\text{fine immersione}}$$

$$p_{\text{atm}} = 10^5 \text{ [N m}^{-2}\text{]}$$

$$V_0 = \pi L \left(\frac{D}{2}\right)^2 = 1.5708 \text{ [m}^3\text{]}$$

$$V_{\text{fine immersione}} = (L-h) \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2 = (2-h) \frac{\pi}{4} \quad [\text{m}^3]$$

$$P_{\text{fine immersione}} = \frac{P_{\text{atm}} V_0}{V_{\text{fine immersione}}} = \frac{\pi/2 \cdot 10^5}{(2-h) \frac{\pi}{4}} = \frac{2 \times 10^5}{2-h} \quad \left[\frac{\text{N}}{\text{m}^2}\right]$$

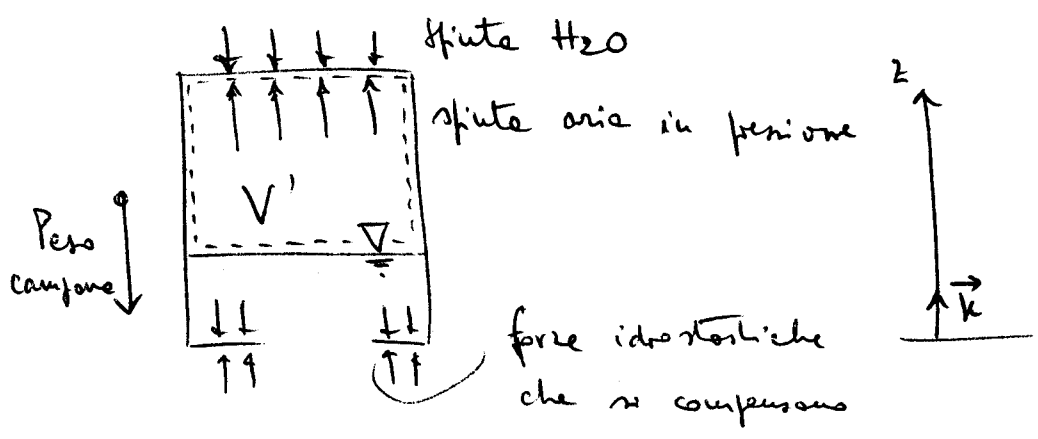
h = livello H_2O all'interno della camera. Il livello sale finché la pressione lato acqua e lato aria è uguale, cioè:

$$P_{\text{atm}} + \gamma_{H_2O} (d-h) = \frac{2 \times 10^5}{2-h} \rightarrow (2-h) [10^5 + 9810 (10-h)] = 2 \times 10^5$$

1) $h^2 - 22,193h + 20 = 0 \Rightarrow h = \begin{cases} 21,25 [\text{m}] \text{ non accettabile} \\ 0,941 [\text{m}] \end{cases}$

2) Quando h raggiunge la quota di $0,941 [\text{m}]$ la pressione dell'aria nella camera sarà pari a $P_{\text{aria fine immersione}} = 188860 [\text{Pa}]$

3) Quando la camera è a $10 [\text{m}]$ di profondità, le forze retroce sono:



$$\text{Spinta aria + spinta acqua} = \vec{k} \left(188860 - P_{\text{atm}} - \gamma_{H_2O} (d-L) \right) \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2 = \vec{k} (88860 - 9810 \times 8) \times \pi \frac{1}{4} \cong \vec{k} \underline{8200} \quad [\text{N}]$$

Tale forza è anche uguale alla spinta di Archimede relativa del volume d'aria V' :

$$\vec{k} \left(\gamma_{H_2O} (L-h) \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2 \right) = \vec{k} (9810 \times 1,086 \times \frac{\pi}{4}) \cong 8300 \quad [\text{N}]$$

La forza netta sulla cerniera e^- :

⑤

$$\vec{F}_v = \vec{k} [F_{\text{Archimede}} - mg] = \vec{k} [8250 - 47088] [N]$$

quindi la cerniera affonderebbe se non fosse sostenuta, perché e^- soffre ad una forza netta verso il basso di $\sim 38800 [N]$

4) Rilasciando il vincolo, la cerniera comincerà ad affondere \rightarrow la pressione dell'acqua aumenta ed aumenta anche la pressione dell'aria intrappolata. La nuova posizione di equilibrio si avrà quando:

$$P_{\text{cerniera}} = F_{\text{Archimede}}$$

$$47088 = \gamma_{H_2O} \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2 (L-h) \quad \Rightarrow \quad L-h = 6.111 [m]$$

IMPOSSIBILE

cioè significa che la cerniera non può riannestarsi in modo autonomo (h oltrepasserebbe L) -

5) La cerniera non può riannestarsi \rightarrow non si può quindi trovare una pressione dell'aria all'equilibrio -
Si verifica una situazione in cui la cerniera continua a sprofondare sotto l'azione del suo peso ($F_{\text{Archimede}} \underline{\text{max}} = \gamma_{H_2O} L \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2 = 15409 [N]$
 $\ll \text{peso}$)

P.S. Si troverebbe una situazione di equilibrio nel caso del problema 3.18, p. 78, del libro di Puvion e Gutfreund (in cui si ha $D = 2 [m]$) -