



Nome		Note del candidato
Cognome		
Matricola		
Data prova orale (<i>E' comunque necessario iscriversi in rete</i>)		

Es. 1

Un recipiente cilindrico stagno a base circolare di raggio r è chiuso superiormente da una superficie conica. L'altezza del cono è h . Fino a metà di tale altezza il cilindro è internamente riempito da acqua, mentre la restante parte è riempita da aria, mantenuta a pressione (relativa) costante pari a p_0 . Il cono è internamente riempito da acqua. Si richiede di determinare la risultante delle azioni idrostatiche sulla superficie del cono (modulo, direzione, verso, retta di applicazione).

Dati numerici: $r = 1 \text{ m}; h = 1.60 \text{ m}; p_0 = 0.25 \text{ bar}$

Es. 2

Un serbatoio alimenta, mediante una pompa centrifuga, una condotta ad di diametro D , munita di un venturimetro, di diametro minimo D_2 , collegato ad un trasduttore di pressione (lettura Δp). Alla condotta è flangiato un pezzo speciale **AB** a doppia curvatura (curva di 90° e poi di 30°); a tale pezzo è a sua volta flangiato un bocchello ben sagomato di diametro terminale d . La geometria del sistema è nota (vedi figura). Si richiede di determinare: a) la portata defluente nell'impianto; b) la prevalenza della pompa; c) la spinta dinamica sul pezzo speciale **AB**.

Dati numeric i:

$$D = 100 \text{ mm}; D_2 = 50 \text{ mm}; d = 35 \text{ mm}; \Delta p = 0.12 \text{ bar}; h_0 = 3 \text{ m};$$

$$R = 350 \text{ mm}; a = \frac{3}{2} R; b = 100 \text{ mm}; \alpha = 30^\circ$$

Es. 3

Un serbatoio a quota nota z_S alimenta, mediante una condotta di caratteristiche note, una maglia di 5 lati e 4 nodi (si veda figura). Sono note le caratteristiche di resistenza delle condotte r_k , essendo $r_k = \frac{8\lambda_k L_k}{g\pi^2 D_k^5}$ (con

λ coefficiente di resistenza distribuita, L lunghezza della condotta, g accelerazione di gravità, D diametro della condotta) e la portata erogata dai nodi B, C, D.

Si richiede di calcolare le portate in tutti i rami della rete.

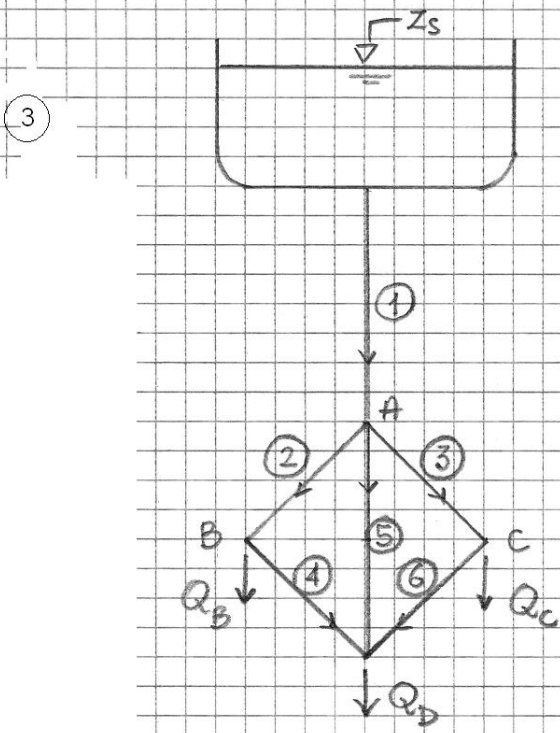
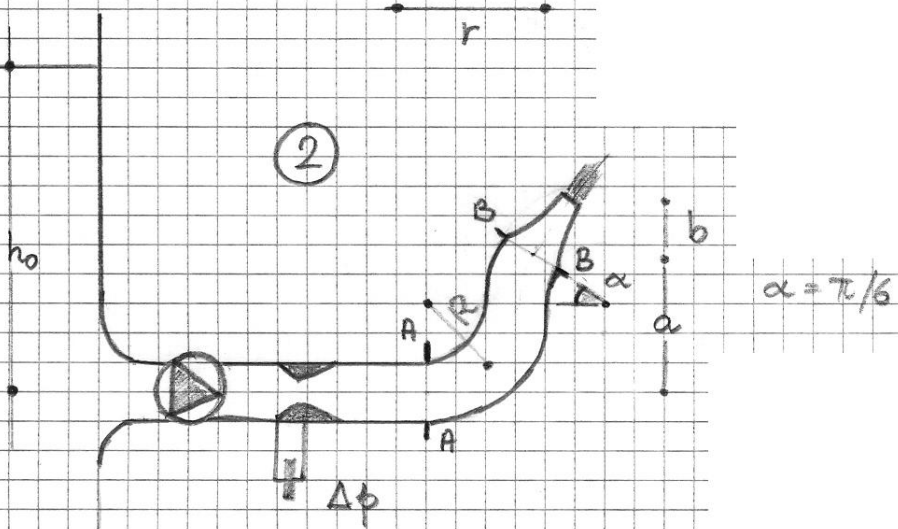
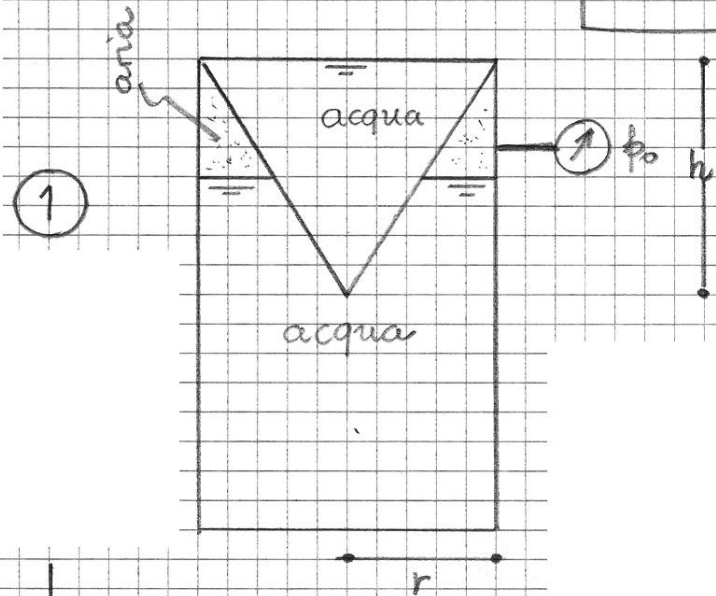
[Suggerimento: scegliere la soluzione che dà luogo ai versi di percorrenza dei lati in figura]

Dati numerici:

$$r_k = \frac{8\lambda_k L_k}{g\pi^2 D_k^5} = 2 \cdot 10^5 \text{ m}^{-5} \text{ s}^2 \quad \forall k = 1, 2, \dots, 6 ;$$

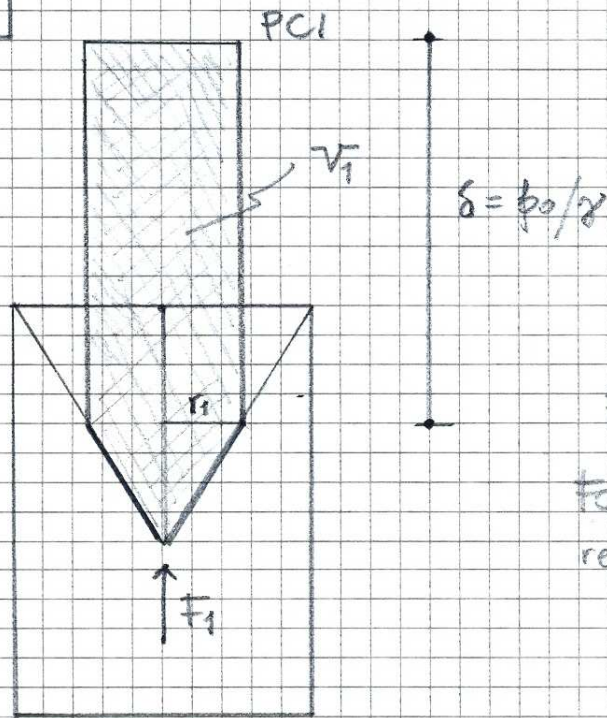
$$Q_B = Q_C = 5 \text{ l/s}; Q_D = 10 \text{ l/s}$$

09-06-2010



9.6.2010

①



Per assialsimmetria:
Forze verticali con
retta d'azione sull'asse.

$$\delta = \frac{p_0}{\gamma} = 2.55 \text{ m} \quad \text{altezza del PCI}$$

$$\frac{r_1}{r} = \frac{h/2}{h} \Rightarrow r_1 = \frac{r}{2}$$

ACQUA

$$(\uparrow) F_1 = \gamma V_1 = \gamma \left[(\pi r_1^2) \cdot \frac{h}{2} \cdot \frac{1}{3} + (\pi r_1^2) \cdot \delta \right]$$

$$F_1 = (\pi r_1^2) \left[\gamma \frac{h}{6} + p_0 \right] = 21.7 \text{ kN}$$

$$(\downarrow) F_2 = \gamma V_c = \gamma \frac{(\pi r^2) h}{3} = 16.4 \text{ kN}$$

↓
vol. cono

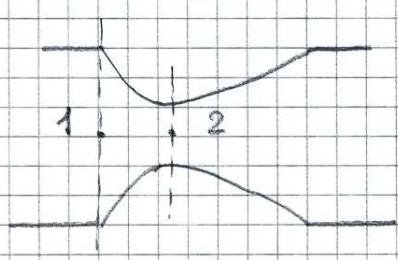
GAS

$$(\uparrow) F_g = p_0 \left[\pi \left(r^2 - \frac{r^2}{4} \right) \right] = \frac{3}{4} \pi r^2 \cdot p_0 = 58.9 \text{ kN}$$

TOT

$$(\uparrow) F_{\text{TOT}} = F_1 + F_g - F_2 = 64.2 \text{ kN}$$

retta d'azione: asse del cilindro / cono



$$\Omega_1 = \Omega = \frac{\pi D^4}{4}$$

$$\Omega_2 = \frac{\pi D_2^4}{4}$$

Venturimetro: $z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{Q^2}{2g\Omega_1^2} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{Q^2}{2g\Omega_2^2}$

$$(p_1 - p_2) = \Delta p = \rho \frac{Q^2}{2\Omega_2^2} \left(1 - \left(\frac{\Omega_2}{\Omega_1} \right)^4 \right)$$

$$Q = \Omega_2 \sqrt{\frac{2\Delta p}{\rho}} \frac{1}{\sqrt{1 - (\Omega_2/\Omega_1)^4}}$$

$Q = 9.93 \text{ l/s}$

sez. contratta serbatoio

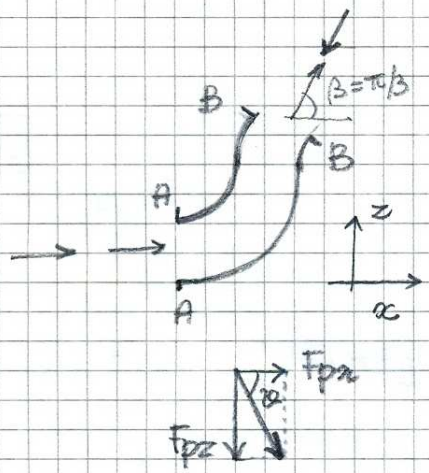
$$\Delta H = H_c - H_s = a + b + \frac{Q^2}{2g\omega^2} - h_0 = 3.06 \text{ m}$$

TdB A-C (B-c)

$$z_A + \frac{p_A}{\gamma} + \frac{Q^2}{2g\Omega^2} + z_C + \frac{Q^2}{2g\omega^2}$$

$$p_A = \gamma \left[a + b + \frac{Q^2}{2g\omega^2} \left(1 - \left(\frac{\omega}{\Omega} \right)^2 \right) \right] = 58.6 \text{ kPa}$$

$$p_B = \gamma \left[b + \frac{Q^2}{2g\omega^2} \left(1 - \left(\frac{\omega}{\Omega} \right)^2 \right) \right] = 53.5 \text{ kPa}$$



Bilancio QdM (\bar{F}_f sul fluido \bar{F}_p sul pezzo)

$$x) F_{fx} + p_A \Omega - p_B \Omega \cos \beta =$$

$$= \rho \frac{Q^2}{\Omega} \cos \beta - \rho \frac{Q^2}{\Omega}$$

$$F_{px} = \left(p_A \Omega + \rho \frac{Q^2}{\Omega} \right) - \left(p_B \Omega + \rho \frac{Q^2}{\Omega} \right) \cos \beta$$

$F_{px} = 257 \text{ N}$

$$z) F_{fz} - p_B \Omega \sin \beta - \gamma V_p = \rho \frac{Q^2}{\Omega} \sin \beta \quad \left[V_p = \Omega \left(\frac{\pi}{2} + \frac{\pi}{6} \right) R \right]$$

$$F_{pz} = - \left(p_B \Omega + \rho \frac{Q^2}{\Omega} \right) \sin \beta - \gamma V_p$$

$$F_p = \sqrt{F_{px}^2 + F_{pz}^2} = 502 \text{ N}$$

$F_{pz} = -431 \text{ N}$

$\vartheta = 59.22$

3

$$r_k = r \quad \forall k$$

$$z_s - h_A = r Q_1^2$$

$$h_A - h_D = r Q_2^2 + r Q_H^2$$

$$h_A - h_D = r Q_5^2$$

$$Q_1 = 2Q_2 + Q_5$$

$$Q_2 = Q_B + Q_H$$

$$2Q_H + Q_5 = Q_D$$

$$\rightarrow Q_2^2 + Q_H^2 = Q_5^2$$

$$\rightarrow Q_5 = Q_D - 2Q_H$$

$$(Q_B + Q_H)^2 + Q_H^2 = (Q_D - 2Q_H)^2$$

$$Q_B^2 + 2Q_B Q_H + Q_H^2 + Q_H^2 = Q_D^2 - 4Q_D Q_H + 4Q_H^2$$

$$2Q_H^2 - 2(2Q_D + Q_B)Q_H + Q_D^2 - Q_B^2 = 0$$

$$Q_H = \frac{(2Q_D + Q_B) \pm \sqrt{(2Q_D + Q_B)^2 - 2(Q_D^2 - Q_B^2)}}{2}$$

$$Q_H = \begin{cases} 23.4 \text{ l/s} \\ 1.6 \text{ l/s} \end{cases} = Q_6 \quad \text{da scartare perché } > Q_B + Q_C + Q_D$$

$$Q_2 = 6.6 \text{ l/s} = Q_3$$

$$Q_5 = 6.79 \text{ l/s}$$

$$Q_1 = 20 \text{ l/s}$$