

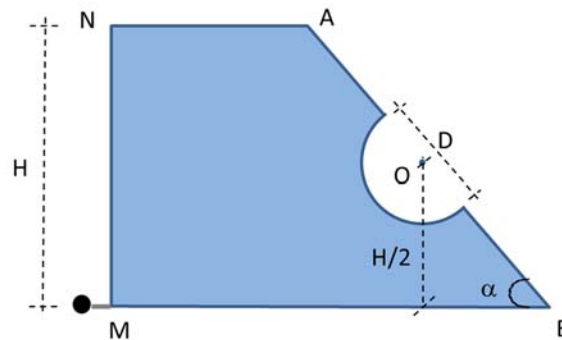


I esonero (statica dei fluidi)

Un serbatoio chiuso avente altezza $H=3$ m e profondità $L=2$ m (nel senso ortogonale al foglio) contiene acqua in pressione ($\gamma=9806\text{N/m}^3$), come indicato in figura.

La parete inclinata ($\alpha=45^\circ$) presenta una parte convessa, costituita da una semisfera di diametro $D=1$ m, con centro O distante $H/2$ dalla base del serbatoio. Un manometro misura alla base del serbatoio una pressione $p_M=1.1 \times 10^5$ Pa.

- 1) Si determini la posizione h_f del piano dei carichi idrostatici relativi rispetto al fondo.
- 2) Si determini (in modulo, direzione e verso) la spinta esercitata dall'acqua sulla semisfera.
- 3) Si disegni infine il diagramma delle pressioni esercitate sulla parete verticale MN , la spinta S_{MN} esercitata su questa parete e la posizione del centro di spinta.



SOLUZIONE

1) La posizione del p.c.i.r. rispetto al fondo è data da:

$$h_f = p_M / \gamma = 11.22\text{m}$$

2) La pressione nel punto O vale:

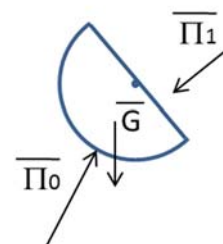
$$p_O = p_M - \gamma H/2 = 95291 \text{ N/m}^2$$

La spinta \bar{S} esercitata dall'acqua sulla semisfera si ottiene applicando l'equazione globale della statica al volume di controllo scelto, ovvero alla semisfera:

$$\bar{G} + \bar{\Pi}_1 + \bar{\Pi}_0 = 0$$

E quindi (caso di convessità verso l'acqua) risulta:

$$\bar{S} = \bar{\Pi}_0 = -\bar{G} - \bar{\Pi}_1$$



Detta A_{EF} l'area del cerchio

$$A_{EF} = \frac{\pi D^2}{4} = 0.79 \text{ m}^2$$

Si nota che la spinta $\overline{\Pi}_1$ è la spinta esercitata dall'acqua sulla superficie piana EF, cioè:

$$|\overline{\Pi}_1| = \rho_0 A_{EF} = 74841.38 \text{ N}$$

Il peso del volume di controllo è dato da:

$$|\overline{G}| = \gamma W = 2567.20 \text{ N}$$

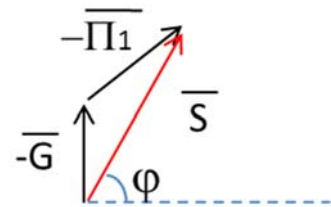
Dove W è il volume della semisfera:

$$W = \frac{1}{2} \cdot \frac{4}{3} \pi \left(\frac{D}{2}\right)^3 = 0.26 \text{ m}^3$$

A questo punto, sommando i vettori $-\overline{G} - \overline{\Pi}_1$ si ottiene \overline{S} che avrà componente orizzontale S_o e verticale S_v tali che:

$$S_o = |-\overline{\Pi}_1| \cos(45^\circ) = 52920.84 \text{ N}$$

$$S_v = |-\overline{G}| + |-\overline{\Pi}_1| \sin(45^\circ) = 2567.20 + 52920.84 = 55488.05 \text{ N}$$



essendo $|-\overline{\Pi}_1| \cos(45^\circ) = 52920.84 \text{ N}$

e $|-\overline{\Pi}_1| \sin(45^\circ) = 52920.84 \text{ N}$

Quindi il modulo di \overline{S} è

$$|\overline{S}| = \sqrt{S_o^2 + S_v^2} = 76678.15 \text{ N}$$

Detto φ l'angolo che \overline{S} forma con l'orizzontale, la sua direzione è definita da:

$$\operatorname{tg} \varphi = \frac{S_v}{S_o} = 1.05$$

ovvero $\varphi = 46.36^\circ$

Ovviamente è diretta come $\overline{\Pi}_0$, cioè verso l'esterno del serbatoio.

3) Il diagramma delle pressioni su MN è trapezio.

La spinta su MN è data dall'area di questo diagramma per la profondità del serbatoio:

$$S_{MN} = (p_M + p_N) \cdot H/2 \cdot L = 571746 \text{ N}$$

Dove la pressione p_N vale

$$p_N = p_M - \gamma H = 80582 \text{ N/m}^2$$

La posizione del centro di questa spinta rispetto al piano dei carichi idrostatici relativi è data da:

$$x_C = \frac{2 x_M^3 - x_N^3}{3 x_M^2 - x_N^2}$$

Con $x_M = h_f = 11.22 \text{ m}$

e $x_N = (H - h_f) = 8.22 \text{ m}$

Quindi $x_C = 9.79 \text{ m}$

Tale spinta S_{MN} è orizzontale e diretta verso l'esterno del serbatoio.