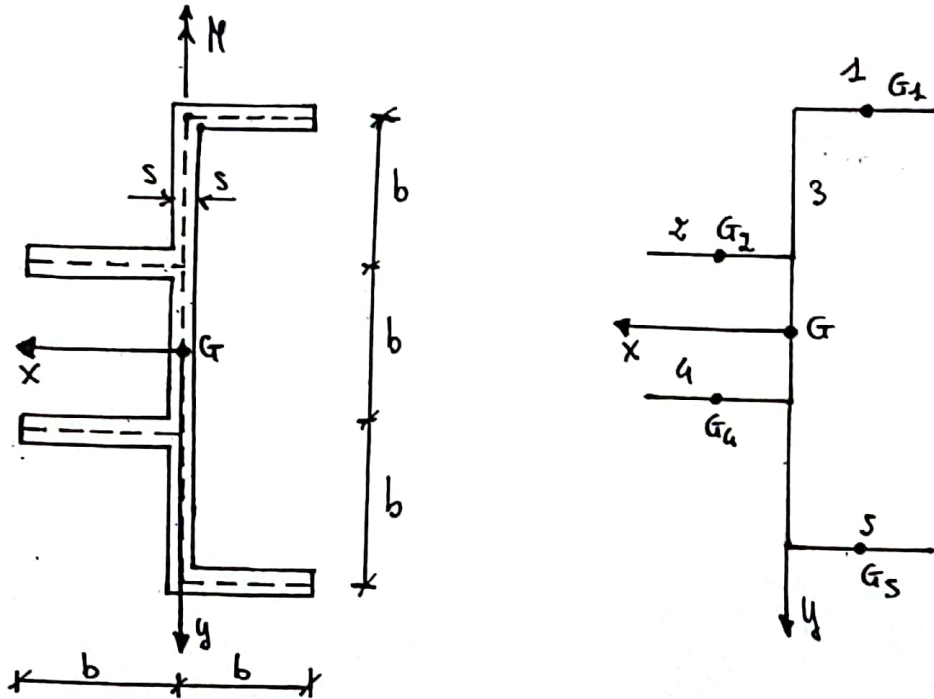


Esercitazione 9: Flessione Retta 2

①

Consegna: Si consideri il problema della flessione retta su un cilindro di Saint-Venant la cui sezione di piccolo spessore è riportata in figura. Determinare l'asse neutro, la distribuzione delle tensioni normali, i punti in cui si raggiungono le massime tensioni tangenziali normali di trazione e di compressione. Si consideri lo spessore costante.



Svolgimento: La figura ha una linea di simmetria x , che è pertanto una centrale principale di inerzia; mi aspetto quindi che il baricentro G giaccia su tale retta.

Divido la figura in cinque sottorecche:

$$\left. \begin{aligned} A_1 &= A_5 = sb \\ A_2 &= A_4 = sb \\ A_3 &= 3sb \end{aligned} \right\} A = A_1 + A_2 + A_3 + A_4 + A_5 = 7sb$$

Poiché x è una linea di simmetria, mi aspetto che i momenti statici calcolati rispetto ad x siano nulli ($S_x = 0$), e di conseguenza anche la coordinata del baricentro $y_G = \frac{S_x}{A} = 0$.

Calcolo la coordinata x_G del baricentro:

Essendo la figura composta da sezioni rettangolari, posso ricavare direttamente i baricentri:

$$\begin{aligned} x_{G1} &= x_{G5} = -\frac{b}{2} & y_{G1} &= -\frac{3}{2}b & y_{G4} &= \frac{b}{2} \\ x_{G2} &= x_{G4} = +\frac{b}{2} & y_{G2} &= -\frac{b}{2} & y_{G5} &= \frac{3b}{2} \\ x_{G3} &= 0 & y_{G3} &= 0 & & \end{aligned}$$

Pertanto i momenti statici rispetto ad y risultano:

(2)

$$\left. \begin{aligned} S_{y_1} = S_{y_5} = X_{G_1} \cdot A_1 &= -\frac{b}{2} \cdot sb = -\frac{1}{2} b^2 s \\ S_{y_2} = S_{y_4} &= \frac{b}{2} \cdot sb = \frac{1}{2} b^2 s \\ S_{y_3} &= X_{G_3} \cdot A_3 = \phi \end{aligned} \right\} S_y = -\cancel{b^2 s} + \cancel{b^2 s} + \phi = \phi$$

$$\Rightarrow X_G = \frac{S_y}{A} = \phi$$

Il baricentro della figura ha coordinate $G(\phi; \phi)$.

Ora devo trovare i punti in cui si raggiungono le massime tensioni tangenziali: massimali di trazione e di compressione.

$$\text{La tensione normale è data da: } \sigma_z = -\frac{M_y}{I_y} x$$

Calcolo quindi il momento principale di inerzia I_y utilizzando le regole valide per le figure piane e la regola del trasporto:

$$I_{y_1} = I_{y_5} = \frac{sb^3}{12} + \left(\frac{b}{2}\right)^2 \cdot (sb) = \frac{sb^3}{12} + \frac{sb^3}{4} = \frac{4sb^3}{12} = \frac{sb^3}{3}$$

$$I_{y_2} = I_{y_4} = \frac{sb^3}{12} + \left(\frac{b}{2}\right)^2 \cdot (sb) = \frac{sb^3}{3}$$

$$I_{y_3} = \frac{3b^3}{12} + \phi = \phi \quad \text{Trasuro il termine } s^3$$

$$\Rightarrow I_y = \frac{2sb^3}{3} + \frac{2sb^3}{3} + \phi = \frac{4sb^3}{3}$$

Quindi sapendo che $M_y = -M < 0$, la tensione normale è data da:

$$\sigma_z = -\frac{M_y}{I_y} x = \frac{3M}{4sb^3} x$$

Pertanto y è Asse Neutro per la figura ($\sigma_z = \phi \Rightarrow x = \phi$).

Ora calcolo i punti in cui si raggiungono $\sigma_{z \text{ MAX}}$ e $\sigma_{z \text{ MIN}}$:

$$x_{\text{MAX}} = x_A = b \Rightarrow \sigma_{A \text{ MAX}} = \frac{3M}{4sb^3} \cdot (b) = \frac{3M}{4sb^2} \quad |T|$$

$$x_{\text{MIN}} = x_B = -b \Rightarrow \sigma_{B \text{ MIN}} = \frac{3M}{4sb^3} \cdot (-b) = -\frac{3M}{4sb^2} \quad |C|$$

La distribuzione delle tensioni normali è la seguente:

③

