

Problema 1. La sezione chiusa di spessore sottile t avente la forma di un esagono regolare di lato a , mostrata in figura, è soggetta a uno sforzo di taglio T_y applicato parallelamente all'asse y e a un momento flettente d'intensità $M_x = T_y l$.

Gli assi x e y mostrati in figura sono direzioni principali d'inerzia della sezione in quanto assi di simmetria. D'altra parte la sezione ammette altri assi di simmetria distinti dai precedenti: dunque, per una nota proprietà delle direzioni principali, tutte le direzioni uscenti da O sono direzioni principali di inerzia.

Se non si tiene conto del fatto che la sezione è sottile,

$$J_x = \frac{5\sqrt{3}}{16} \left(\left(a + \frac{2\sqrt{3}}{6} t \right)^4 - \left(a - \frac{2\sqrt{3}}{6} t \right)^4 \right)$$

Tenendone invece esplicitamente conto, abbiamo che

$$J_x = \frac{1}{6} (15a^3 t + at^3) \approx \frac{5}{2} a^3 t$$

Volendo determinare l'andamento delle tensioni tangenziali prodotte dallo sforzo di taglio, utilizzando la formula di Jourawski, è facile provare che nei tratti AB e BC della linea media abbiamo:

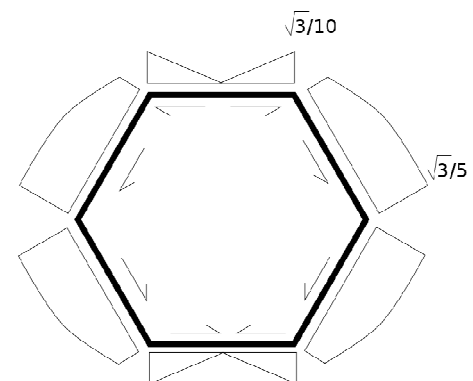
tratto AB : $S'_x{}^{(AB)} = \eta t \frac{a\sqrt{3}}{2}$, $\tau_{z\eta}^{(AB)} = \frac{T_y S'_x{}^{(AB)}}{t J_x} = \frac{\sqrt{3}}{5} \frac{T_y}{a^2 t} \eta$;

tratto

$$BC: S'_x{}^{(BC)} = \left[\frac{a}{2} t \frac{a\sqrt{3}}{2} + t \eta \left(\frac{a\sqrt{3}}{2} - \frac{\eta\sqrt{3}}{2} \right) \right] = \frac{\sqrt{3}}{4} t (a^2 + 2a\eta - \eta^2),$$

$$\tau_{z\eta}^{(BC)} = \frac{T_y S'_x{}^{(BC)}}{t J_x} = \frac{\sqrt{3}}{10} \frac{T_y}{a^3 t} (a^2 + 2a\eta - \eta^2).$$

La figura a lato mostra l'andamento delle tensioni tangenziali nei vari tratti della linea media.



Le tensioni tangenziali prodotte dal momento torcente d'intensità pari a $T_y a/2$ possono essere calcolate utilizzando la formula di Bredt, ottenendo per l'area racchiusa dalla linea media e per la tensione tangenziale diretta secondo la linea media (nel verso orario) e costante nello spessore i valori seguenti:

$$\Omega = \frac{3}{2} \sqrt{3} a^2$$

$$\bar{\tau}_{zy} = \frac{T_y}{6\sqrt{3}at}$$

Nei vertici B e C della linea media abbiamo, rispettivamente:

$$\sigma_{zz} = \frac{T_y l y}{J_x}, \sigma_{zz}^B = \frac{T_y l a\sqrt{3}}{J_x} = \frac{\sqrt{3}}{5} \frac{T_y l}{a^2 t}, \sigma_{zz}^C = 0, \tau_{zy}^B = \frac{\sqrt{3}}{10} \frac{T_y}{at}, |\tau_{zy}^C| = \frac{\sqrt{3}}{5} \frac{T_y}{at}, \bar{\tau}_{zy} = \frac{T_y}{6\sqrt{3}at}$$

$$\sigma_{id} = \sqrt{\sigma_{zz}^2 + 3\tau_{zy}^2}$$

$$\sigma_{id}^B = \frac{T_y}{5at} \sqrt{\frac{3l^2}{a^2} + \frac{49}{9}}$$

$$\sigma_{id}^C = \frac{23 T_y}{30 at}$$

Osserviamo, incidentalmente che il valore della lunghezza l che rende i due valori della tensione ideale uguali tra loro è il seguente:

$$l = \frac{\sqrt{111}}{6} a$$

Problema 2. Nel problema di instabilità mostrato in figura, la trave flessibile e inestensibile AB è collegata alla trave rigida BC mediante un incastro cedevole di costante elastica k_0 .

- 1) Scrivere l'equazione differenziale e le condizioni al bordo che permetterebbero di determinare il valore del carico critico.

$$EJv^{IV} + Pv'' = 0$$

$$v(0) = 0$$

$$v'(0) = 0$$

$$v(l) = -l\theta$$

$$k_0(\theta - v'(l)) - EJv''(l) = 0$$

$$-EJv'''(0)l - Pv(l) + k_0(\theta - v'(l)) = 0$$

- 2) Con riferimento al caso limite in cui $k_0 = 0$, determinare l'equazione trascendente che, risolta, permette di calcolare il valore del carico critico. [12]

$$v(s) = C_1 \sin \alpha s + C_2 \cos \alpha s + C_3 s + C_4$$

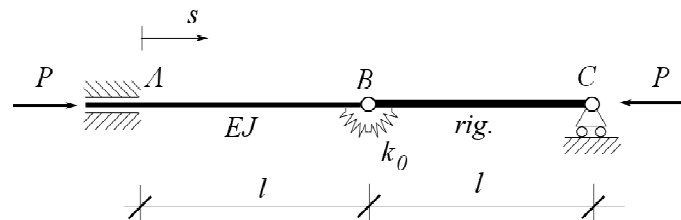
$$v(0) = 0 \quad C_2 + C_4 = 0$$

$$v'(0) = 0 \quad \alpha C_2 + C_3 = 0$$

$$v(l) = -l\theta \quad C_1 \sin \alpha l + C_2 \cos \alpha l + C_3 l + C_4 = -l\theta$$

$$v''(l) = 0 \quad -\alpha^2 (C_1 \sin \alpha l + C_2 \cos \alpha l) = 0$$

$$T(0)l - Pv(l) = 0 \quad -EJ\alpha^3 C_1 l = -Pl\theta$$



- 3) Infine, l'equazione trascendente nel caso limite in cui $k_0 = 0$, è la seguente:

$$\sin \alpha l - 2\alpha l \cos \alpha l = 0, (\lambda^2 = P/EJ).$$