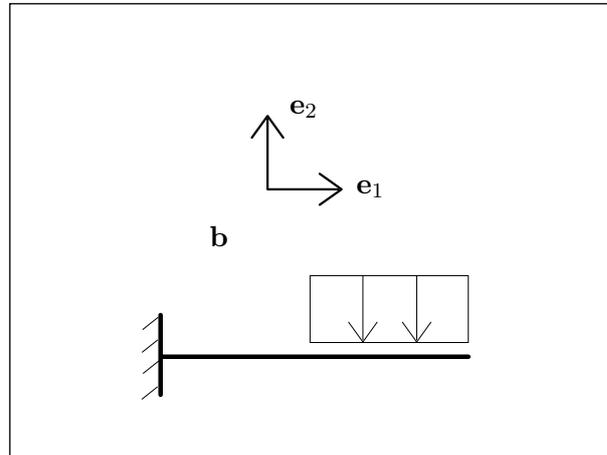


Mensola



La distribuzione di forze applicata sia

$$\mathbf{b} = -bH\left(\zeta - \frac{L}{2}\right) \mathbf{e}_2.$$

La trave sia lunga L .

- Si faccia un elenco sia delle condizioni di vincolo che delle condizioni al bordo per la sollecitazione, motivando queste ultime.
- Si calcolino le sollecitazioni (descrittori della tensione) N , Q , M e le reazioni vincolari.
- Si calcolino le componenti u e v dello spostamento e la rotazione θ .

Si utilizzi il modello di Eulero-Bernoulli.

N.B. Nella esposizione della soluzione che segue alcune espressioni appaiono in una forma che può sembrare poco naturale, per la presenza di livelli di parentesi non necessari o per il modo in cui sono ordinati i termini, pur essendo del tutto corrette. Questo è dovuto al fatto che tutte le espressioni sono generate automaticamente e non è sempre possibile intervenire sulle regole di semplificazione e di rappresentazione. Si è preferito evitare ogni intervento di editing per non rischiare di introdurre degli errori.

Base adattata alla trave



La base adattata alla trave corrisponde alla scelta della parametrizzazione.

Integrazione delle equazioni di bilancio

Le equazioni di bilancio sono

$$\begin{aligned} N'(\zeta) &= 0, \\ -\left(b \mathbf{H}\left(\frac{-L}{2} + \zeta\right)\right) + Q'(\zeta) &= 0, \\ Q(\zeta) + M'(\zeta) &= 0. \end{aligned} \quad (1)$$

Integrando si ottiene

$$\begin{aligned} N(\zeta) &= N_0, \\ Q(\zeta) &= Q_0 + b \left(\frac{-L}{2} + \zeta\right) \mathbf{H}\left(\frac{-L}{2} + \zeta\right), \\ M(\zeta) &= \frac{8(M_0 - Q_0 \zeta) - b(L - 2\zeta)^2 \mathbf{H}\left(\frac{-L}{2} + \zeta\right)}{8}. \end{aligned} \quad (2)$$

Vincoli

La deformazione deve essere tale che

$$\begin{aligned} u(0) &= 0, \\ v(0) &= 0, \\ \theta(0) &= 0. \end{aligned} \quad (3)$$

Equazioni di bilancio al bordo

In corrispondenza delle soluzioni (2) la espressione della potenza totale si riduce ai soli termini al bordo. Richiedendo che questa parte residua sia nulla per qualsiasi atto di moto compatibile con i vincoli si ottengono le seguenti condizioni

$$\begin{aligned} M(L) &= 0, \\ N(L) &= 0, \\ Q(L) &= 0. \end{aligned} \quad (4)$$

Sostituendo le (2) nelle (4) si ha

$$\begin{aligned} \frac{L(bL + 8Q_0)}{8} &= M_0, \\ N_0 &= 0, \\ \frac{bL}{2} + Q_0 &= 0. \end{aligned} \quad (5)$$

La soluzione di questo sistema di equazioni algebriche è

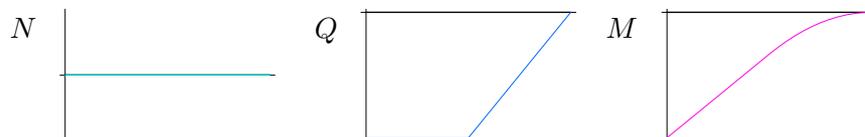
$$\boxed{\begin{aligned} M_0 &= \frac{-3bL^2}{8}, \\ N_0 &= 0, \\ Q_0 &= \frac{-(bL)}{2}. \end{aligned}} \quad (6)$$

Sollecitazioni

La sostituzione delle (6) nelle (2) fornisce

$$\begin{aligned} N(\zeta) &= 0, \\ Q(\zeta) &= \frac{-(b(L + (L - 2\zeta)H(\frac{-L}{2} + \zeta)))}{2}, \\ M(\zeta) &= \frac{-(b(L(3L - 4\zeta) + (L - 2\zeta)^2H(\frac{-L}{2} + \zeta)))}{8}. \end{aligned} \quad (7)$$

I grafici corrispondenti sono i seguenti



Funzioni di risposta del materiale

Sia

$$\begin{aligned} N(\zeta) &= YA u'(\zeta), \\ M(\zeta) &= YJ \theta'(\zeta). \end{aligned} \quad (8)$$

A queste va aggiunta la espressione del vincolo di scorrimento nullo del modello di trave di Eulero-Bernoulli

$$v'(\zeta) = \theta(\zeta). \quad (9)$$

Spostamenti

Sostituendo le (7) nelle (8) si ottiene, integrando queste e anche la (9),

$$\boxed{\begin{aligned} u(\zeta) &= u_0, \\ v(\zeta) &= \frac{8 (b L \zeta^2 (-9 L + 4 \zeta) + 48 YJ (v_0 + \theta_0 \zeta)) - b (L - 2 \zeta)^4 \mathbf{H}(\frac{-L}{2} + \zeta)}{384 YJ}, \\ \theta(\zeta) &= \frac{6 (8 \theta_0 YJ + b L \zeta (-3 L + 2 \zeta)) + b (L - 2 \zeta)^3 \mathbf{H}(\frac{-L}{2} + \zeta)}{48 YJ}. \end{aligned}} \quad (10)$$

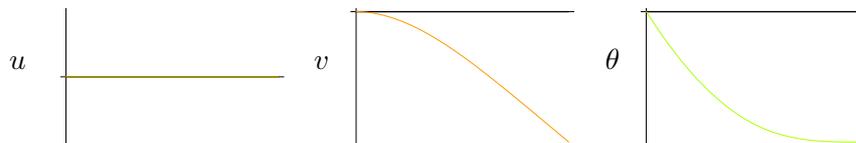
Richiedendo alle (10) di soddisfare le condizioni di vincolo (3), si ottiene

$$\boxed{\begin{aligned} u_0 &= 0, \\ v_0 &= 0, \\ \theta_0 &= 0. \end{aligned}} \quad (11)$$

La sostituzione delle (11) nelle (10) fornisce infine

$$\begin{aligned} u(\zeta) &= 0, \\ v(\zeta) &= \frac{-\left(b \left(8 L (9 L - 4 \zeta) \zeta^2 + (L - 2 \zeta)^4 \mathbf{H}(\frac{-L}{2} + \zeta)\right)\right)}{384 YJ}, \\ \theta(\zeta) &= \frac{b \left(6 L \zeta (-3 L + 2 \zeta) + (L - 2 \zeta)^3 \mathbf{H}(\frac{-L}{2} + \zeta)\right)}{48 YJ}. \end{aligned} \quad (12)$$

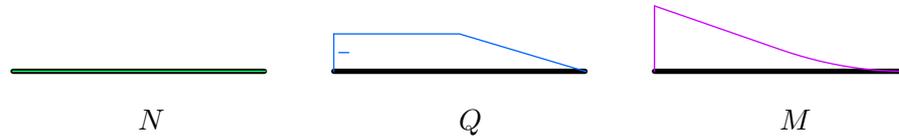
I grafici corrispondenti sono i seguenti



Deformazione



Diagramma tecnico delle sollecitazioni



Forze e momenti alle estremità

Le componenti s_1^- e s_2^- nella base $\{\mathbf{e}_1, \mathbf{e}_2\}$ della forza \mathbf{s}^- , le componenti s_1^+ e s_2^+ della forza \mathbf{s}^+ e le componenti m^- e m^+ su \mathbf{e}_3 dei momenti \mathbf{m}^- e \mathbf{m}^+ risultano

$$\begin{aligned}
 s_1^- &= 0, \\
 s_2^- &= \frac{bL}{2}, \\
 m^- &= \frac{3bL^2}{8}, \\
 s_1^+ &= 0, \\
 s_2^+ &= 0, \\
 m^+ &= 0.
 \end{aligned} \tag{13}$$