



<https://unica.adobeconnect.com/p6c7v47v7rcl/>
METODI ENERGETICI

La **densità di energia elastica** si calcola con la formula seguente:

$$\Psi = \frac{1}{2} [\sigma][\varepsilon]$$

dove $[\sigma]$ indica il tensore degli sforzi e $[\varepsilon]$ il tensore delle deformazioni. Talvolta si preferisce raccogliere le componenti dei due tensori in altrettanti vettori:

$$\{\sigma\} = \begin{Bmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_z \\ \tau_{xy} \\ \tau_{yz} \\ \tau_{zx} \end{Bmatrix} ; \quad \{\varepsilon\} = \begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \varepsilon_z \\ \gamma_{xy} \\ \gamma_{yz} \\ \gamma_{zx} \end{Bmatrix}$$

In tal caso la **densità di energia elastica** si calcola attraverso il prodotto scalare dei due vettori:

$$\Psi = \frac{1}{2} \{\sigma\}^T \{\varepsilon\} = \frac{1}{2} [\sigma_x \varepsilon_x + \sigma_y \varepsilon_y + \sigma_z \varepsilon_z + \tau_{xy} \gamma_{xy} + \tau_{yz} \gamma_{yz} + \tau_{zx} \gamma_{zx}]$$

Gli sforzi e le deformazioni si possono calcolare con le formule viste precedentemente:

- a) Trazione/compressione semplice: $\sigma_x = \frac{N}{A}; \quad \varepsilon_x = \frac{N}{EA}$
- b) Flessione semplice: $\sigma_x = \frac{M_z y}{I_{zz}}; \quad \varepsilon_x = \frac{M_z y}{EI_{zz}}$
- c) Taglio: $\tau_{xy} = \frac{T_y S_z}{b I_{zz}}; \quad \gamma_{xy} = \frac{T_y S_z}{G b I_{zz}}$
- d) Torsione nelle sezioni circolari: $\tau_{xt} = \frac{M_x r}{I_p}; \quad \gamma_{xt} = \frac{M_x r}{GI_p}$

Il contributo delle diverse componenti dello sforzo valgono:

$$\Psi_N = \frac{1}{2} \frac{N^2}{EA^2} ; \quad \Psi_M = \frac{1}{2} \frac{M_z^2 y^2}{EI_{zz}^2} ; \quad \Psi_T = \frac{1}{2} \frac{T_y^2 S_z^2}{G b^2 I_{zz}^2} ; \quad \Psi_{M_x} = \frac{1}{2} \frac{M_x^2 r^2}{G I_p^2}$$

L'energia elastica immagazzinata in una trave, si calcola integrando la densità di energia elastica su tutto il volume; nel caso di una trave prismatica lunga L e di sezione trasversale costante A, il contributo di ogni termine all'energia elastica totale vale:



$$\mathcal{L}_N = \frac{1}{2} \frac{N^2 L}{EA} \quad ; \quad \mathcal{L}_M = \frac{1}{2} \frac{M_z^2 L}{EI_{zz}} \quad ; \quad \mathcal{L}_{M_x} = \frac{1}{2} \frac{M_x^2 L}{GI_p}$$

Per il contributo del taglio si preferisce utilizzare una formula più semplice:

$$\mathcal{L}_T = \frac{1}{2} \frac{\chi T_y^2 L}{GA}$$

dove il valore del **fattore di taglio** χ dipende dalla forma della sezione trasversale della trave.

TEOREMA DI MAXWELL E TEOREMA DI BETTI

Si ipotizzi che sia valido il **Principio di sovrapposizione degli effetti**.

	Si consideri la trave a mensola rappresentata in figura caricata da una forza F_A trasversale al suo asse e applicata nel punto A.
	La forza viene fatta crescere lentamente (in modo “ quasi statico ”) fino al suo valore finale. In seguito all’applicazione della forza, il punto A subisce uno spostamento la cui componente in direzione della forza F_A vale v_A .

Il lavoro compiuto dalla forza vale:

$$\mathcal{L} = \int_0^{v_A} F dv$$

Ipotizzando un comportamento lineare del tipo $Kv = F$ si può scrivere:

$$\mathcal{L} = \int_0^{v_A} F dv = \int_0^{v_A} Kv dv = \frac{1}{2} K v_A^2$$

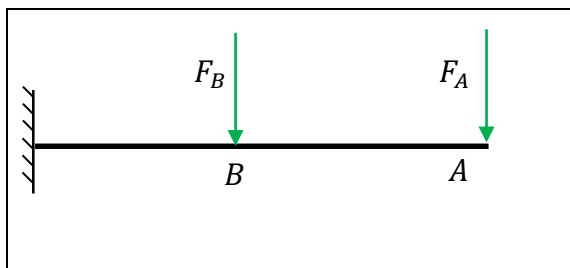
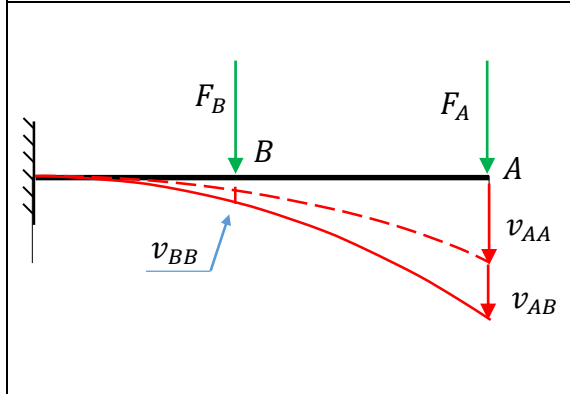
Poiché: $K = \frac{F_A}{v_A}$ sostituendo si ottiene:

$$\mathcal{L} = \frac{1}{2} F_A v_A$$

Per maggiore chiarezza indichiamo il lavoro e lo spostamento con due pedici:

$$\mathcal{L}_{AA} = \frac{1}{2} F_A v_{AA}$$

\mathcal{L}_{AA} indica il lavoro compiuto dalla forza F_A grazie allo spostamento v_{AA} del punto A provocato dalla forza F_A . Come detto è inteso che v_{AA} sia la componente dello spostamento del punto A in direzione di F_A .

	<p>Applichiamo adesso nel punto B una seconda forza che viene fatta crescere lentamente fino a raggiungere il valore F_B (la forza F_A è sempre presente, ma il suo valore è costante).</p>
	<p>La forza F_B provoca la deformazione della trave, quindi sia lo spostamento del punto B che quello del punto A. Il lavoro da essa prodotto vale:</p> $\mathcal{L}_{BB} = \frac{1}{2} F_B v_{BB}$

Il lavoro complessivo, accumulato nella trave in forma di energia elastica, vale:

$$\mathcal{L}_1 = \mathcal{L}_{AA} + \mathcal{L}_{BB} + \mathcal{L}_{AB}$$

\mathcal{L}_{AB} indica il lavoro *indiretto* prodotto dalla forza F_A grazie allo spostamento v_{AB} del punto A provocato dalla forza F_B . Mentre lo spostamento v_{AB} cresce sino al suo valore finale, la forza F_A è costante e di conseguenza:

$$\mathcal{L}_{AB} = \int_0^{v_{AB}} F_A dv = F_A v_{AB} \quad \text{Lavoro indiretto}$$

Adesso immaginiamo di ripetere la procedura, ma applichiamo prima la forza F_B , poi la forza F_A . In questo secondo caso il lavoro complessivo vale:

$$\mathcal{L}_2 = \mathcal{L}_{BB} + \mathcal{L}_{AA} + \mathcal{L}_{BA}$$

dove:

$$\mathcal{L}_{BB} = \frac{1}{2} F_B v_{BB} \quad ; \quad \mathcal{L}_{AA} = \frac{1}{2} F_A v_{AA} ; \quad \mathcal{L}_{BA} = F_B v_{BA}$$



\mathcal{L}_{BA} indica il lavoro indiretto prodotto dalla forza F_B grazie allo spostamento v_{BA} del punto B provocato dalla forza F_A .

Poiché si è supposto valido il **principio di sovrapposizione degli effetti**, il lavoro prodotto nei due casi deve essere identico, cioè $\mathcal{L}_1 = \mathcal{L}_2$ da cui:

$$\boxed{F_A v_{AB} = F_B v_{BA}} \quad \text{TEOREMA DI MAXWELL}$$

Se invece di due forze, si applicassero due coppie M_A e M_B , il teorema sarebbe sempre valido ma assumerebbe la forma seguente:

$$\boxed{M_A \vartheta_{AB} = M_B \vartheta_{BA}}$$

dove ϑ_{AB} indica la rotazione del punto A causata dalla coppia M_B applicata nel punto B e ϑ_{BA} indica la rotazione del punto B causata dalla coppia M_A applicata nel punto A. E' valida anche la seguente versione:

$$M_A \vartheta_{AB} = F_B v_{BA}$$

dove ϑ_{AB} indica la rotazione del punto A causata dalla forza F_B applicata nel punto B e v_{BA} indica lo spostamento del punto B causato dalla coppia M_A applicata nel punto A.

Il teorema di Betti è simile al precedente ma è di validità più ampia perché si riferisce a **due sistemi di forze** e non a forze singole:

$$\sum_{i=1}^{n_A} F_A(i) v_{AB}(i) = \sum_{i=1}^{n_B} F_B(i) v_{BA}(i) \quad \text{TEOREMA DI BETTI}$$

dove il sistema A comprende n_A forze e il sistema B ne comprende n_B .

In forma vettoriale si può scrivere:

$$\mathbf{F}_A^T \mathbf{v}_{AB} = \mathbf{F}_B^T \mathbf{v}_{BA}$$

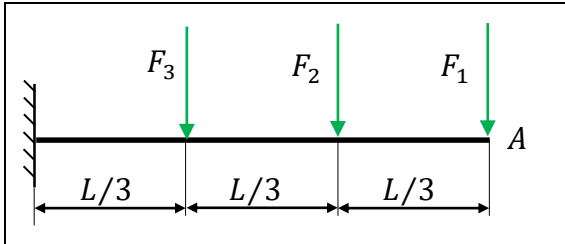
dove $\mathbf{F}_A^T = \{F_A(1) \quad F_A(2) \quad \dots \quad F_A(n_A)\}$ e $\mathbf{F}_B^T = \{F_B(1) \quad F_B(2) \quad \dots \quad F_B(n_B)\}$ sono forze generalizzate (il che significa che alcune componenti sono forze e altre possono essere coppie) e

$$\mathbf{v}_{AB} = \begin{Bmatrix} v_{AB}(1) \\ v_{AB}(2) \\ \vdots \\ v_{AB}(n_A) \end{Bmatrix} \quad \text{e} \quad \mathbf{v}_{BA} = \begin{Bmatrix} v_{BA}(1) \\ v_{BA}(2) \\ \vdots \\ v_{BA}(n_B) \end{Bmatrix}$$



sono **spostamenti generalizzati** (il che significa che alcune componenti sono spostamenti e altre possono essere rotazioni); quando nella posizione i -esima del vettore delle forze generalizzate è presente una forza, nella corrispondente posizione del vettore degli spostamenti generalizzati deve comparire uno spostamento; quando nella posizione i -esima del vettore delle forze generalizzate è presente una coppia, nella corrispondente posizione del vettore degli spostamenti generalizzati deve comparire una rotazione. In ogni caso, il prodotto dei due vettori dà origine ad un lavoro.

ESEMPIO N.1

	<p>Calcolare l'abbassamento del punto A integrando due volte l'equazione della linea elastica.</p>
---	--

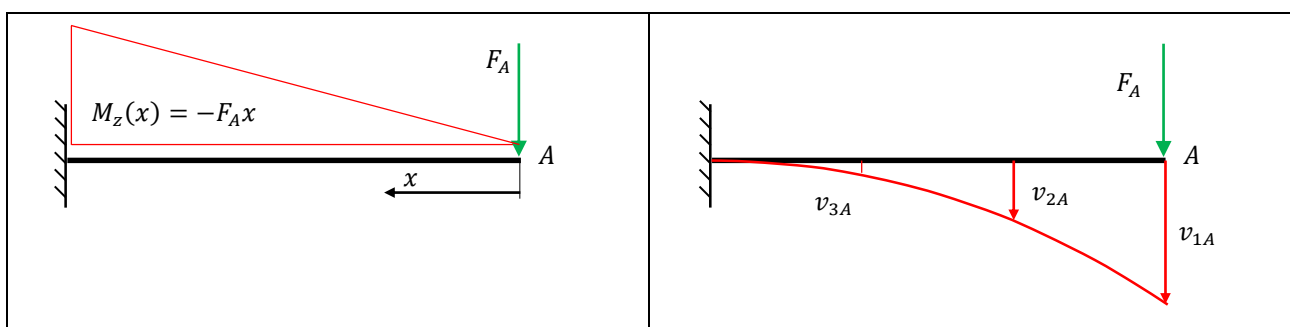
Se si applicasse il metodo dell'equazione della linea elastica direttamente alla mensola caricata da tre forze, sarebbe necessario integrare l'equazione due volte per ognuno dei tre tratti di trave: sarebbe quindi necessario determinare **6 condizioni al contorno**, il che può richiedere molto tempo.

In alternativa è possibile applicare il Teorema di Betti.

Applichiamo la forza F_A nel punto A quindi scriviamo:

$$F_A v_{A1} + F_A v_{A2} + F_A v_{A3} = F_A (v_{A1} + v_{A2} + v_{A3}) = F_1 v_{1A} + F_2 v_{2A} + F_3 v_{3A}$$

Il lavoro indiretto prodotto dalla forza F_A grazie allo spostamento del punto A causato dalle forze applicate F_1 , F_2 ed F_3 è uguale alla somma del lavoro indiretto prodotto dalle forze F_1 , F_2 ed F_3 grazie agli spostamenti dei rispettivi punti di applicazione prodotti dalla forza F_A .



Posto $F_A = 1$, si ottiene:

$$v_A = v_{A1} + v_{A2} + v_{A3} = F_1 v_{1A} + F_2 v_{2A} + F_3 v_{3A}$$

Quindi per risolvere il problema è sufficiente calcolare v_{1A} , v_{2A} e v_{3A} (cioè gli spostamenti dei punti sui quali sono applicate le forze F_1 , F_2 ed F_3) causati dalla forza unitaria applicata in A.



Posta l'origine dell'asse di riferimento x in A e diretto verso l'incastro si ha:

$$M_z = -x$$

Integrando due volte si ottiene:

$$EI_{zz}\vartheta(x) = \frac{x^2}{2} + c_1$$

$$EI_{zz}v(x) = \frac{x^3}{6} + c_1x + c_2$$

Condizioni al contorno:

Quando $x = L$ $\vartheta(x) = 0$ da cui: $0 = \frac{L^2}{2} + c_1$ da cui $c_1 = -\frac{L^2}{2}$

Quando $x = L$ $v(x) = 0$ da cui: $0 = \frac{L^3}{6} - \frac{L^2}{2}L + c_2$ da cui: $c_2 = \frac{L^3}{3}$

$$v(x) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{x^3}{6} - \frac{L^2}{2}x + \frac{L^3}{3} \right)$$

$$\left\{ \begin{array}{l} v_{1A} = v(x=0) = \frac{L^3}{3EI_{zz}} \\ v_{2A} = v\left(x = \frac{L}{3}\right) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{L^3}{162} - \frac{L^3}{6} + \frac{L^3}{3} \right) = \frac{14L^3}{81EI_{zz}} \\ v_{3A} = v\left(x = \frac{2L}{3}\right) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{8L^3}{162} - \frac{L^3}{3} + \frac{L^3}{3} \right) = \frac{4L^3}{81EI_{zz}} \end{array} \right.$$

Se le forze F_1 , F_2 ed F_3 fossero tutte identiche si avrebbe:

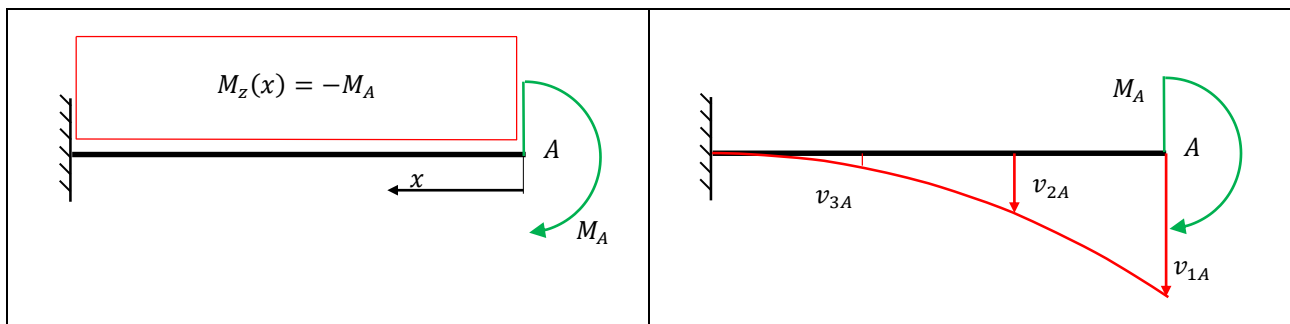
$$v_A = F_1(v_{1A} + v_{2A} + v_{3A}) = \frac{5F_1L^3}{9EI_{zz}}$$

ESEMPIO N.2

Per calcolare la rotazione del punto A dell'esempio precedente, si procede in modo analogo; si applica la coppia M_A nel punto A quindi si scrive:

$$M_A \vartheta_{A1} + M_A \vartheta_{A2} + M_A \vartheta_{A3} = M_A (\vartheta_{A1} + \vartheta_{A2} + \vartheta_{A3}) = F_1 v_{1A} + F_2 v_{2A} + F_3 v_{3A}$$

Il lavoro indiretto prodotto dalla coppia M_A grazie alla rotazione del punto A causata dalle forze applicate F_1 , F_2 ed F_3 è uguale alla somma del lavoro indiretto prodotto dalle forze F_1 , F_2 ed F_3 grazie agli spostamenti dei rispettivi punti di applicazione prodotti dalla coppia M_A .



Posto $M_A = 1$, si ottiene:

$$\vartheta_A = \vartheta_{A1} + \vartheta_{A2} + \vartheta_{A3} = F_1 v_{1A} + F_2 v_{2A} + F_3 v_{3A}$$

Quindi per risolvere il problema è sufficiente calcolare v_{1A} , v_{2A} e v_{3A} (cioè gli spostamenti dei punti sui quali sono applicate le forze F_1 , F_2 ed F_3) causati dalla coppia unitaria applicata in A.

Posta l'origine dell'asse di riferimento x in A e diretto verso l'incastro si ha:

$$M_z = -1$$

Integrando due volte si ottiene:

$$EI_{zz} \vartheta(x) = x + c_1$$

$$EI_{zz} v(x) = \frac{x^2}{2} + c_1 x + c_2$$



Condizioni al contorno:

Quando $x = L$ $\vartheta(x) = 0$ da cui: $0 = L + c_1$ da cui $c_1 = -L$

Quando $x = L$ $v(x) = 0$ da cui: $0 = \frac{L^2}{2} + c_1L + c_2$ da cui $c_2 = \frac{L^2}{2}$

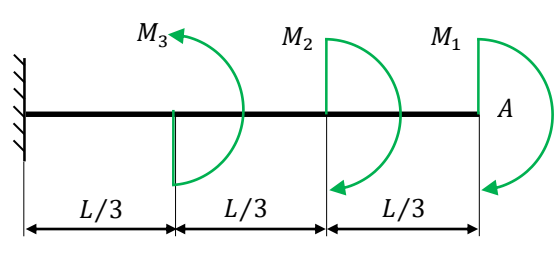
$$v(x) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{x^2}{2} - Lx + \frac{L^2}{2} \right)$$

$$\begin{cases} v_{1A} = v(x=0) = \frac{L^2}{2EI_{zz}} \\ v_{2A} = v\left(x = \frac{L}{3}\right) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{L^2}{18} - \frac{L^2}{3} + \frac{L^2}{2} \right) = \frac{4L^2}{18EI_{zz}} \\ v_{3A} = v\left(x = \frac{2L}{3}\right) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{2L^2}{9} - \frac{2L^2}{3} + \frac{L^2}{2} \right) = \frac{L^3}{18EI_{zz}} \end{cases}$$

Se le forze F_1 , F_2 ed F_3 fossero tutte identiche la rotazione assumerebbe il seguente valore (**in radianti**):

$$\vartheta_A = F_1(v_{1A} + v_{2A} + v_{3A}) = \frac{7F_1L^2}{9EI_{zz}}$$

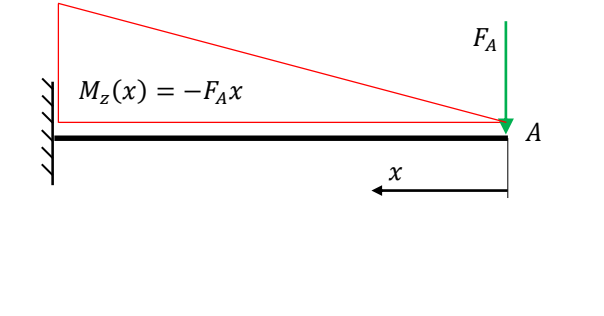
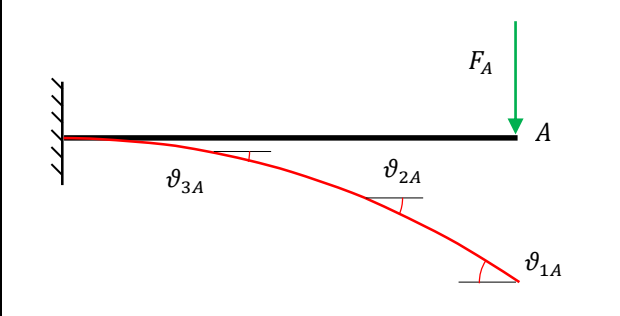
ESEMPIO N.3

	<p>Calcolare l'abbassamento del punto A integrando due volte l'equazione della linea elastica.</p>
---	--

Applichiamo la forza F_A nel punto A quindi scriviamo:

$$F_A v_{A1} + F_A v_{A2} + F_A v_{A3} = F_A (v_{A1} + v_{A2} + v_{A3}) = M_1 \vartheta_{1A} + M_2 \vartheta_{2A} + M_3 \vartheta_{3A}$$

Il lavoro indiretto prodotto dalla forza F_A grazie allo spostamento del punto A causato dalle coppie applicate M_1 , M_2 ed M_3 è uguale alla somma del lavoro indiretto prodotto dalle coppie M_1 , M_2 ed M_3 grazie alle rotazioni dei rispettivi punti di applicazione prodotti dalla forza F_A .

	
---	--

Posto $F_A = 1$, si ottiene:

$$v_A = v_{A1} + v_{A2} + v_{A3} = M_1 \vartheta_{1A} + M_2 \vartheta_{2A} + M_3 \vartheta_{3A}$$

Quindi per risolvere il problema è sufficiente calcolare le rotazioni ϑ_{1A} , ϑ_{2A} e ϑ_{3A} dei punti sui quali sono applicate le coppie M_1 , M_2 ed M_3 causate dalla forza unitaria applicata in A.



Posta l'origine dell'asse di riferimento x in A e diretto verso l'incastro si ha:

$$M_z = -x$$

Integrando due volte si ottiene:

$$EI_{zz}\vartheta(x) = \frac{x^2}{2} + c_1$$

$$EI_{zz}v(x) = \frac{x^3}{6} + c_1x + c_2$$

Condizioni al contorno:

Quando $x = L$ $\vartheta(x) = 0$ da cui: $0 = \frac{L^2}{2} + c_1$ da cui $c_1 = -\frac{L^2}{2}$

Quando $x = L$ $v(x) = 0$ da cui: $0 = \frac{L^3}{6} - \frac{L^2}{2}L + c_2$ da cui: $c_2 = \frac{L^3}{3}$

$$\begin{cases} v(x) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{x^3}{6} - \frac{L^2}{2}x + \frac{L^3}{3} \right) \\ \vartheta(x) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{x^2}{2} - \frac{L^2}{2} \right) \end{cases}$$

$$\begin{cases} \vartheta_{1A} = \vartheta(x=0) = -\frac{L^2}{2EI_{zz}} \\ \vartheta_{2A} = \vartheta\left(x = \frac{L}{3}\right) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{L^2}{18} - \frac{L^2}{2} \right) = \frac{-4L^2}{9EI_{zz}} \\ \vartheta_{3A} = \vartheta\left(x = \frac{2L}{3}\right) = \frac{1}{EI_{zz}} \left(\frac{2L^2}{9} - \frac{L^2}{2} \right) = \frac{-5L^2}{18EI_{zz}} \end{cases}$$

Le rotazioni sono negative in quanto, se osservate dalle z positive¹, risultano orarie; alle M_1 , M_2 ed M_3 è necessario attribuire il segno in modo coerente, positivo se antiorario.

Nell'esempio M_1 e M_2 sono negative mentre M_3 è positiva; di conseguenza prendendo i loro valori assoluti si ottiene

$$v_A = \frac{M_1L^2}{2EI_{zz}} + \frac{4M_2L^2}{9EI_{zz}} - \frac{5M_3L^2}{18EI_{zz}}$$

¹ L'origine del sistema di riferimento è nel punto A e l'asse x è diretto verso sinistra; di conseguenza l'asse z è diretto verso l'osservatore.