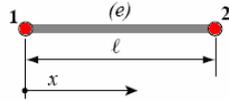


ELEMENTO FINITO ASTA 1D o elemento biella



Esempio 1: modello cinematico lineare – lunghezza l compreso tra i nodi 1 e 2.

L'unica componente di spostamento è quella assiale in ogni punto interno dell'elemento e viene approssimata con un polinomio di primo grado:

$$u(x) = \alpha_1 + \alpha_2 \frac{x}{l} = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & x/l \end{bmatrix}}_{\bar{\mathbf{N}}(x)} \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{Bmatrix} \quad \text{ossia} \quad \bar{\mathbf{N}}(x) = \begin{bmatrix} 1 & x/l \end{bmatrix}$$

Agli estremi

$$u_1 = u(0) = \alpha_1 \qquad u_2 = u(l) = \alpha_1 + \alpha_2$$

Risolvendo il sistema ottengo le costanti in funzione degli spostamenti nodali (infatti il modello di spostamento deve essere tale da dare il valore dello spostamento nodale nel nodo):

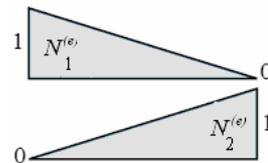
$$\alpha_1 = u_1 \qquad \alpha_2 = -u_1 + u_2$$

indicando con $\mathbf{a} = [u_1 \quad u_2]^T$ il vettore degli spostamenti nodali dell'elemento.

Per cui

$$\begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{Bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}}_{\mathbf{\Gamma}^{-1}} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{Bmatrix} \quad \text{da cui} \quad u(x) = \alpha_1 + \alpha_2 \frac{x}{l} = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & x/l \\ -1 & 1 \end{bmatrix}}_{\mathbf{N}(x)} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{Bmatrix}$$

$$\mathbf{N}(x) = \begin{bmatrix} 1 & x/l \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1-x/l & x/l \\ N_{u1}(x) & N_{u2}(x) \end{bmatrix}$$



Posso scrivere il modello cinematico in questa forma:

$$u(x) = N_{u1}(x)u_1 + N_{u2}(x)u_2 = \underbrace{\begin{bmatrix} N_{u1}(x) & N_{u2}(x) \end{bmatrix}}_{\mathbf{N}(x)} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{Bmatrix} \quad \text{con } N_{u1}(x) \quad N_{u2}(x) \text{ funzioni di forma}$$

Dato il modello

$$u(x) = \alpha_1 + \alpha_2 \frac{x}{l} = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & x/l \end{bmatrix}}_{\bar{\mathbf{N}}(x)} \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{Bmatrix}$$

sono in grado di calcolare la *deformazione*

$$\varepsilon(x) = \frac{d}{dx} \left(\alpha_1 + \alpha_2 \frac{x}{l} \right) = \frac{\alpha_2}{l} = \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 1/l \end{bmatrix}}_{\mathbf{B}(x)} \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{Bmatrix} \quad \bar{\mathbf{B}}(x) = \begin{bmatrix} 0 & 1/l \end{bmatrix}$$

Da cui risulta

$$\mathbf{B}(x) = \bar{\mathbf{B}}(x) \mathbf{\Gamma}^{-1}$$

Si ha quindi nel caso specifico

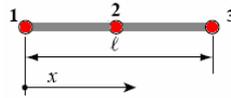
$$\mathbf{B}(x) = \bar{\mathbf{B}}(x) \mathbf{\Gamma}^{-1} = \begin{bmatrix} 0 & 1/l \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} = \frac{1}{l} \begin{bmatrix} -1 & 1 \end{bmatrix}$$

Infine, calcoliamo la *matrice di rigidità dell'elemento*

$$\mathbf{K} = \int_0^l \mathbf{B}^T \mathbf{D} \mathbf{B} \, dx$$

In questo caso $\mathbf{D} = EA$ per cui $\mathbf{K} = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}$ o **matrice di rigidità dell'EF asta.**

ELEMENTO FINITO ASTA 1D o elemento biella con nodo interno



Esempio 2: modello cinematico di secondo grado – lunghezza l compreso tra i nodi 1 e 3 con nodo interno 2 ad $l/2$. L'unica componente di spostamento (assiale) in ogni punto interno dell'elemento viene approssimata con un polinomio di secondo grado:

$$u(x) = \alpha_1 + \alpha_2 \frac{x}{l} + \alpha_3 \frac{x^2}{l^2} = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & \frac{x}{l} & \frac{x^2}{l^2} \end{bmatrix}}_{\bar{\mathbf{N}}(x)} \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{Bmatrix} \quad (\text{modello cinematico di secondo grado})$$

ossia

$$\bar{\mathbf{N}}(x) = \begin{bmatrix} 1 & \frac{x}{l} & \frac{x^2}{l^2} \end{bmatrix}$$

Agli estremi imponiamo

$$u_1 = u(0) = \alpha_1 \qquad u_2 = u\left(\frac{l}{2}\right) = \alpha_1 + \frac{1}{2}\alpha_2 + \frac{1}{4}\alpha_3 \qquad u_3 = u(l) = \alpha_1 + \alpha_2 + \alpha_3$$

Risolvendo il sistema ottengo le costanti in funzione degli spostamenti nodali (infatti il modello di spostamento deve essere tale da dare il valore dello spostamento nodale nel nodo):

$$\alpha_1 = u_1 \qquad \alpha_2 = -3u_1 + 4u_2 - u_3 \qquad \alpha_3 = 2u_1 - 4u_2 + 2u_3$$

Il vettore degli spostamenti nodali dell'elemento è così dato:

$$\mathbf{a} = [u_1 \quad u_2 \quad u_3]^T$$

Per cui

$$\begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{Bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ -3 & 4 & -1 \\ 2 & -4 & 2 \end{bmatrix}}_{\mathbf{\Gamma}^{-1}} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix}$$

$$\mathbf{N}(x) = \begin{bmatrix} 1 & \frac{x}{l} & \frac{x^2}{l^2} \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ -3 & 4 & -1 \\ 2 & -4 & 2 \end{bmatrix}}_{\mathbf{\Gamma}^{-1}} = \begin{bmatrix} \left(1 - 3\frac{x}{l} + 2\frac{x^2}{l^2}\right) & 4\left(\frac{x}{l} - \frac{x^2}{l^2}\right) & \left(-\frac{x}{l} + 2\frac{x^2}{l^2}\right) \end{bmatrix}$$

Si ha poi nel caso specifico

$$\mathbf{B}(x) = \frac{1}{l} \begin{bmatrix} \left(-3 + 4\frac{x}{l}\right) & 4\left(1 - 2\frac{x}{l}\right) & \left(-1 + 4\frac{x}{l}\right) \end{bmatrix}$$

Infine, la *matrice di rigidezza dell'elemento* si ottiene utilizzando la relazione

$$\mathbf{K} = \int_0^l \mathbf{B}^T \mathbf{D} \mathbf{B} \, dx$$