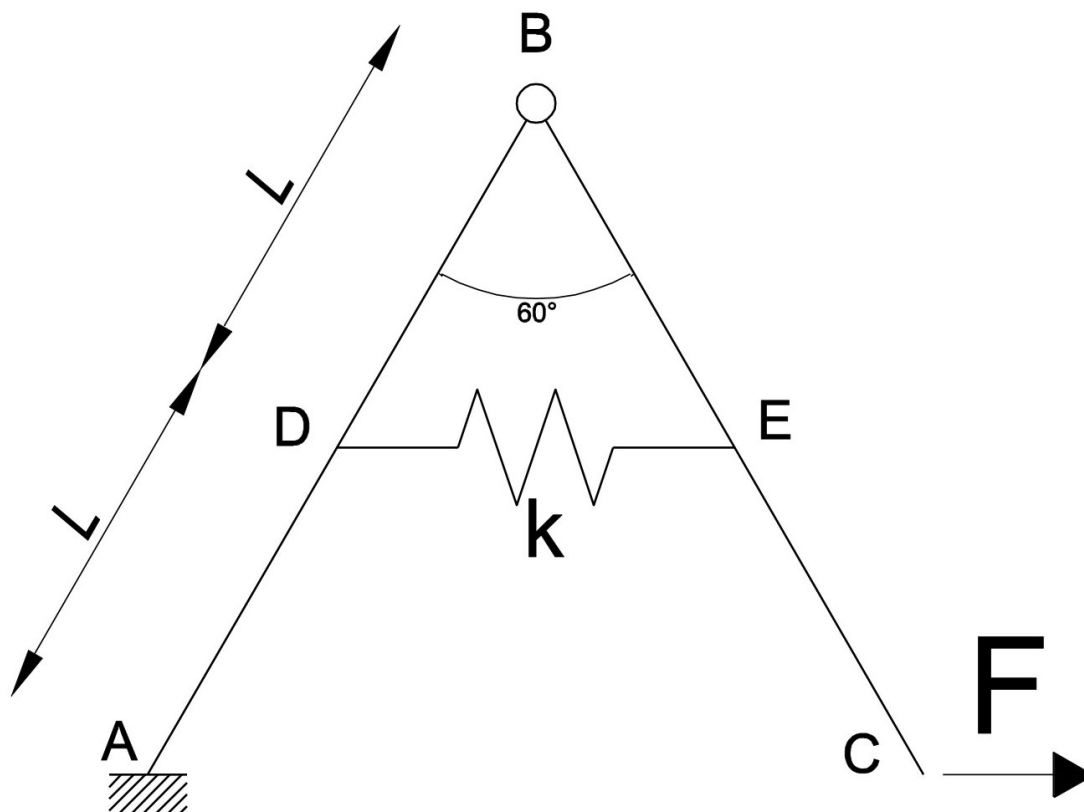


### 0.0.1 Secondo esercizio



Nel sistema rappresentato in figura una molla di rigidezza incognita collega i punti medi delle due aste AB e BC. Una forza  $F$ , nota, è applicata in direzione orizzontale nel punto C. Si chiede di:

1. Calcolare la rigidezza  $k$  della molla affinché il sistema in figura sia nella posizione di equilibrio (si consideri pari  $\frac{L}{2}$  la lunghezza  $L_0$  della molla indeformata);
2. Disegnare i diagrammi delle azioni interne nell'asta AB.

---

## 0.0.2 Soluzione secondo esercizio

### Osservazioni

1. La struttura è formata da due aste, un vincolo a incastro, un vincolo a cerniera e la molla, che si comporta come una biella trasmettendo l'azione assiale.
2. La struttura è identificabile come un triangolo equilatero, per l'angolo a  $\frac{\pi}{3}$  in B.

### Analisi dei vincoli

Tramite il computo dei gradi di vincolo possiamo fare una verifica preliminare di isostaticità:

$$gdv: \begin{cases} gdv_{molla} = 1 \\ gdv_{incastro} = 3 \\ gdv_{cerniera} = 2(2 - 1) = 2 \end{cases} \qquad gdl: \begin{cases} gdl_{aste} = 6 \end{cases}$$

(a) Gradi di vincolo del sistema.

(b) Gradi di libertà del sistema.

Figure 1: Verifica preliminare di isostaticità.

Per la verifica preliminare, la struttura risulta isostatica.

### Primo punto

**Analisi dei vincoli esterni** L'unico vincolo a terra è l'incastro nel punto A:

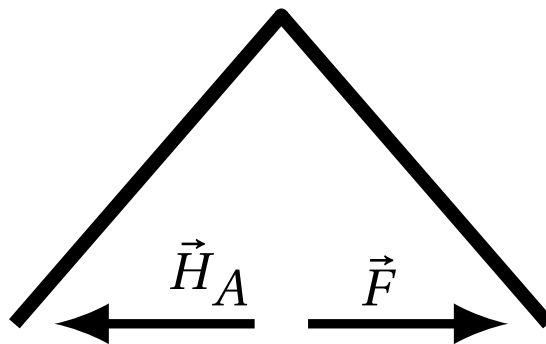


Figure 2: Reazioni vincolari dei vincoli esterni

$$\begin{cases} F - H_A = 0 \\ V_A = 0 \\ M_A = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} H_A = F \\ V_A = 0 \\ M_A = 0 \end{cases}$$

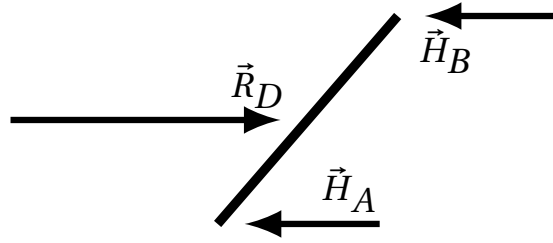


Figure 3: Reazioni vincolari nell'asta AB

#### Analisi delle reazioni vincolari nell'asta AB

$$\begin{cases} H_A + R_D + H_B = 0 \\ LR_{t_D} - 2LH_{t_B} = 0 \\ R_{t_D} = R_D * \sin\left(-\frac{\pi}{6}\right) \\ H_{t_B} = H_B * \sin\left(\pi - \frac{\pi}{6}\right) \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} F + R_D + H_B = 0 \\ LR_{t_D} - 2LH_{t_B} = 0 \\ R_{t_D} = -\frac{\sqrt{3}}{2}R_D \\ H_{t_B} = \frac{\sqrt{3}}{2}H_B \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} F + R_D + H_B = 0 \\ R_{t_D} = 2H_{t_B} \\ R_D = -\frac{2}{\sqrt{3}}R_{t_D} = -2H_B \\ H_B = \frac{2}{\sqrt{3}}H_{t_B} = \frac{R_{t_D}}{\sqrt{3}} \end{cases}$$

$$\begin{cases} F - 2H_B + H_B = 0 \\ R_{t_D} = 2H_{t_B} \\ R_D = -\frac{2}{\sqrt{3}}R_{t_D} = -2H_B \\ H_B = \frac{2}{\sqrt{3}}H_{t_B} = \frac{R_{t_D}}{\sqrt{3}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} H_B = F \\ R_{t_D} = 2H_{t_B} \\ R_D = -2F \\ H_B = 2H_{t_B} = R_{t_D} \end{cases}$$

Sapendo che la formula della forza elastica è:

$$F_{el} = -k\Delta L$$

Figure 4: Formula forza elastica

E che la lunghezza corrente della molla è di  $L$ , possiamo calcolare il delta come

$$\Delta L = L - \frac{L}{2} = \frac{L}{2}$$

$$-2F = -k\Delta L \quad (1)$$

$$2f = k\frac{L}{2} \quad (2)$$

$$k = \frac{4F}{L} \quad (3)$$

**punto**

Separo le componenti dei 3 vettori, in *sforzo normale* e *taglio*:

**Sforzo normale**

$$N = \frac{F}{2}$$

Nella parte inferiore la scomposizione dei vettori  $H_A$  e  $R_D$  danno luogo ad una trazione, per cui lo sforzo è positivo, mentre nella parte superiore si ha una contrazione, per cui lo sforzo è negativo.

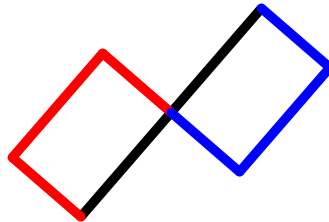


Figure 5: Grafico sforzo normale nell'asta AB

**Taglio**

$$T = \frac{\sqrt{3}F}{2}$$

Nella parte inferiore la scomposizione dei vettori  $H_A$  e  $R_D$  danno luogo ad una rotazione oraria, per cui il taglio è positivo, mentre nella parte superiore si ha una rotazione antioraria, per cui il taglio è negativo.

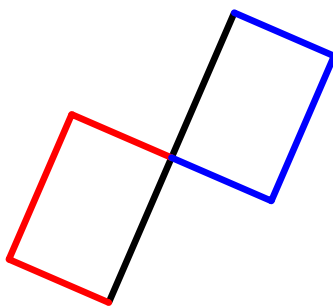


Figure 6: Grafico taglio nell'asta AB

### Momento flettente

$$M_{max} = L \frac{\sqrt{3}F}{2}$$

Il momento aumenta linearmente fino a raggiungere il massimo nel punto D, in cui la forza  $R_D$  viene applicata, che impone un momento negativo e porta a decrescere linearmente il momento flettente sino a raggiungere 0 nell'estremo opposto.

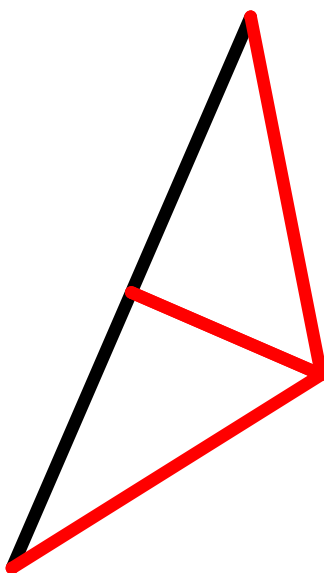


Figure 7: Grafico momento flettente nell'asta AB