

Sintesi della soluzione della prova scritta del 5 luglio 2014

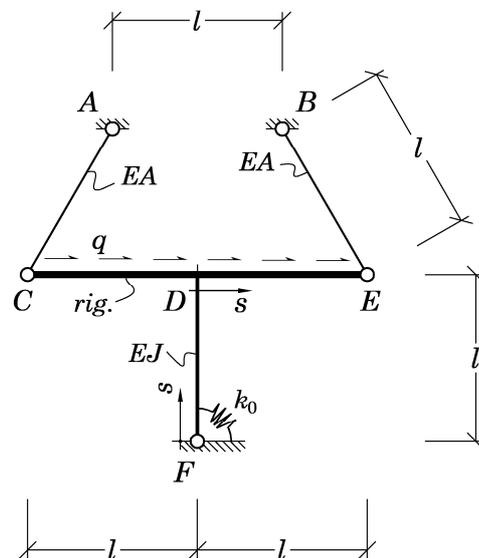
**Problema.** Nel sistema di Fig. 1 la trave  $CE$  è rigida, la trave  $DF$  è flessibile ma inestensibile, mentre le travi  $AC$  e  $BE$  sono estensibili. La trave  $CE$  è soggetta ad un carico distribuito assiale costante di intensità  $q$ .

1) Sebbene il sistema sia due volte staticamente non determinato, considerazioni elementari basate sul fatto che il sistema è anti-simmetrico consentono di risolverlo mediante il metodo delle forze ricorrendo ad una sola incognita iperstatica. Scegliendo come tale la coppia  $X_1$  espressa dall'incastro elastico in  $F$ , il sistema può essere decomposto nella somma seguente (Fig. 2):

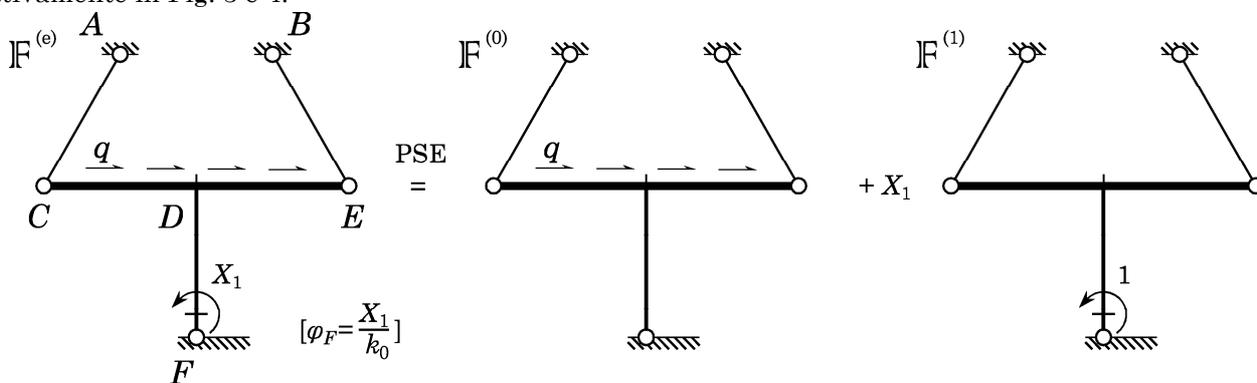
$$\mathbf{F}^{(e)} = \mathbf{F}^{(0)} + X_1 \mathbf{F}^{(1)}, \text{ con } \phi_F = \frac{X_1}{k_0},$$

dove  $\phi_F$  indica la rotazione della sezione trasversale in  $F$ , positiva se oraria.

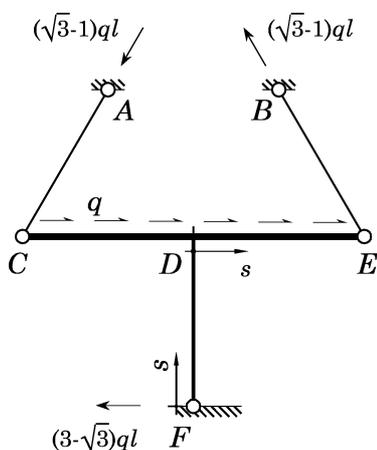
Semplici considerazioni di equilibrio consentono di determinare le reazioni esterne per i due sistemi, rappresentati rispettivamente in Fig. 3 e 4.



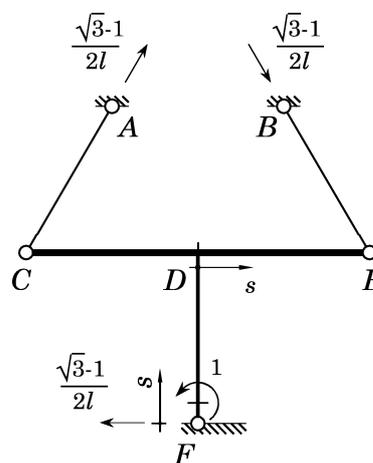
**Figura 1**



**Figura 2**



**Figura 3**



**Figura 4**

Le CdS nei vari tratti e nei sistemi  $\mathbf{F}^{(0)}$  e  $\mathbf{F}^{(1)}$  sono raccolte nella tabella seguente, nella quale  $s \in (0, l)$ .

	$N_0$	$T_0$	$M_0$	$N_1$	$T_1$	$M_1$
$AC$	$-(\sqrt{3}-1)ql$	0	0	$\frac{\sqrt{3}-1}{2l}$	0	0
$BE$	$(\sqrt{3}-1)ql$	0	0	$-\frac{\sqrt{3}-1}{2l}$	0	0
$CD$	$-\frac{\sqrt{3}-1}{2}ql + qs$	$-\frac{\sqrt{3}}{2}(\sqrt{3}-1)ql$	$-\frac{\sqrt{3}}{2}(\sqrt{3}-1)(l-s)ql$	$\frac{\sqrt{3}-1}{4l}$	$\sqrt{3}\frac{\sqrt{3}-1}{4l}$	$-\sqrt{3}\frac{\sqrt{3}-1}{4l}(l-s)$
$DE$	$\frac{\sqrt{3}-1}{2}ql - qs$	$-\frac{\sqrt{3}}{2}(\sqrt{3}-1)ql$	$\frac{\sqrt{3}}{2}(\sqrt{3}-1)(l-s)ql$	$-\frac{\sqrt{3}-1}{4l}$	$\sqrt{3}\frac{\sqrt{3}-1}{4l}$	$\sqrt{3}\frac{\sqrt{3}-1}{4l}(l-s)$
$DF$	0	$\sqrt{3}(\sqrt{3}-1)ql$	$\sqrt{3}(\sqrt{3}-1)qls$	0	$\frac{\sqrt{3}-1}{2l}$	$\frac{\sqrt{3}-1}{2l}s-1$

I diagrammi quotati delle CdS sono rappresentati nella Fig. 5.

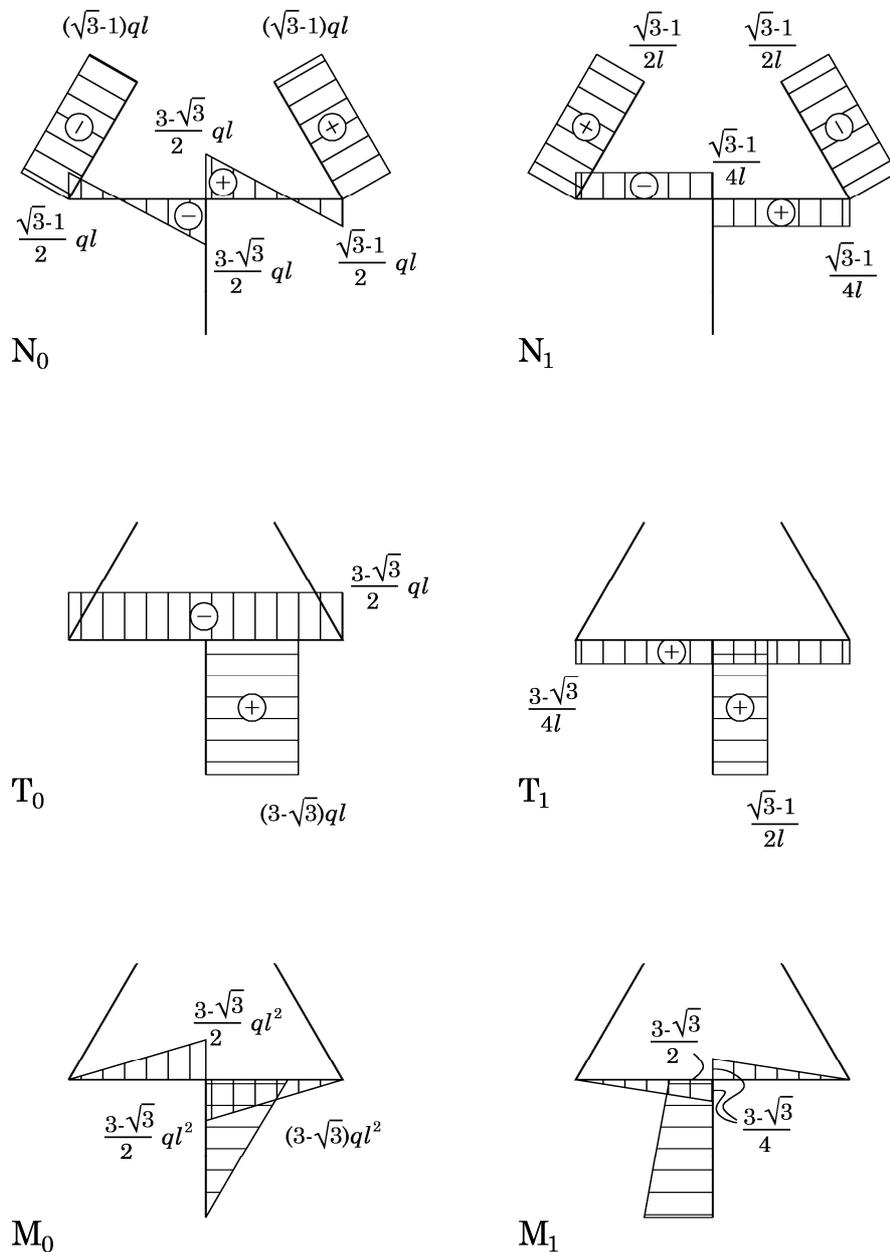


Figura 5

I coefficienti di Müller-Breslau sono i seguenti:

$$\eta_1 = -\frac{X_1}{k_0}; \quad \eta_{10} = -\frac{15-7\sqrt{3}}{6} \frac{ql^3}{EJ} - 2(2-\sqrt{3}) \frac{ql}{EA}; \quad \eta_{11} = \frac{11-4\sqrt{3}}{6} \frac{l}{EJ} + (2-\sqrt{3}) \frac{1}{lEA}.$$

Conseguentemente,

$$X_1 = \frac{\frac{15-7\sqrt{3}}{6} \frac{l^2}{EJ} + 2(2-\sqrt{3}) \frac{1}{EA}}{\frac{l}{k_0} + \frac{11-4\sqrt{3}}{6} \frac{l^2}{EJ} + (2-\sqrt{3}) \frac{1}{EA}} ql^2.$$

2) Nella soluzione del problema con il metodo degli spostamenti, sono scelti come parametri di spostamento incogniti lo spostamento orizzontale  $\delta$  (positivo se verso destra) e l'angolo di rotazione  $\theta$  (positivo se orario) della trave rigida  $CE$ :

• Utilizzando il metodo della linea elastica per la trave  $DF$ , integriamo l'equazione differenziale  $-EJv^{IV} = 0$ , completata dalle seguenti condizioni al contorno che consentono di determinare le costanti di integrazione:

$$1. v(0) = 0; \quad 2. v(l) = \delta; \quad 3. v^I(l) = \theta; \quad 4. -EJv^{II}(0) + k_0v^I(0) = 0.$$

Le espressioni dello spostamento trasversale, della rotazione e delle sollecitazioni di taglio e momento nella trave  $DF$  in funzione di  $\delta$  e  $\theta$  sono (nel testo si suggeriva di adottare  $k_0l = 2EJ$ ):

$$v(s) = -\left(\frac{\delta}{l} - \frac{2}{3}\theta\right) \frac{s^3}{l^2} + \left(\frac{\delta}{l} - \frac{\theta}{3}\right) \frac{s^2}{l} + \left(\frac{\delta}{l} - \frac{\theta}{3}\right) s; \quad v^I(s) = -\left(3\frac{\delta}{l} - 2\theta\right) \frac{s^2}{l^2} + 2\left(\frac{\delta}{l} - \frac{\theta}{3}\right) \frac{s}{l} + \frac{\delta}{l} - \frac{\theta}{3};$$

$$M(s) = \frac{EJ}{l} \left[ \left(6\frac{\delta}{l} - 4\theta\right) \frac{s}{l} - 2\left(\frac{\delta}{l} - \frac{\theta}{3}\right) \right]; \quad T(s) = \frac{EJ}{l^2} \left(6\frac{\delta}{l} - 4\theta\right).$$

• Gli sforzi delle aste estensibili  $AC$  e  $BE$  sono:

$$N_{AC} = -\frac{EA}{2} \left( \frac{\delta}{l} + \sqrt{3}\theta \right); \quad N_{BE} = \frac{EA}{2} \left( \frac{\delta}{l} + \sqrt{3}\theta \right).$$

• I parametri  $\delta$  e  $\theta$  possono essere determinati in funzione dei dati del problema imponendo l'equilibrio alla traslazione orizzontale e alla rotazione per la trave  $CE$  e risolvendo il sistema algebrico che ne deriva:

$$\begin{cases} T_{DF}(l) - 2ql + \frac{1}{2}(N_{BE} - N_{AC}) = 0 \\ M_{DF}(l) + \frac{\sqrt{3}}{2}l(N_{AC} - N_{BE}) = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} \left(6\frac{EJ}{l^2} + \frac{EA}{2}\right) \frac{\delta}{l} - \left(4\frac{EJ}{l^2} - \frac{\sqrt{3}}{2}EA\right) \theta = 2ql \\ \left(4\frac{EJ}{l^2} - \frac{\sqrt{3}}{2}EA\right) \frac{\delta}{l} - \left(\frac{10}{3}\frac{EJ}{l^2} + \frac{3}{2}EA\right) \theta = 0 \end{cases}.$$

Conseguentemente:

$$\delta = \frac{20EJ + 9EA l^2}{12EJ + 4(8+3\sqrt{3})EA l^2} \frac{ql^4}{EJ} \quad \text{e} \quad \theta = \frac{24EJ - 3\sqrt{3}EA l^2}{12EJ + 4(8+3\sqrt{3})EA l^2} \frac{ql^3}{EJ}.$$

25 luglio 2014.