

Sintesi della soluzione della prova scritta del 21 luglio 2018

Problema 1. Nel problema piano nella tensione mostrato in figura, la regione quadrata ABCD di lato l , costituita da un materiale di Lamé, è perfettamente aderente alle travi rigide AC, CD, DB e al supporto rigido AB. Le travi sono collegate fra loro e al supporto rigido mediante incastri cedevoli elasticamente di costante k . In corrispondenza dei nodi C e D è applicata una forza d'intensità $P/2$ parallelamente all'asse x .

a) Le condizioni al bordo sono tutte di carattere cinematico

$$\begin{array}{ll} AB) & \begin{array}{l} u(x,0) = 0 \\ v(x,0) = 0 \end{array} & CD) & \begin{array}{l} u(x,l) = \theta l \\ v(x,l) = 0 \end{array} \\ AC) & \begin{array}{l} u\left(-\frac{l}{2}, y\right) = \theta y \\ v\left(-\frac{l}{2}, y\right) = 0 \end{array} & BD) & \begin{array}{l} u\left(\frac{l}{2}, y\right) = \theta y \\ v\left(\frac{l}{2}, y\right) = 0 \end{array} \end{array}$$

b) Il campo di spostamento assegnato è rispettoso delle condizioni di vincolo.

c) Componenti di deformazione:

$$\begin{aligned} \varepsilon_x &= u_{,x} = 0; \\ \varepsilon_y &= v_{,y} = 0; \\ \gamma_{xy} &= u_{,y} + v_{,x} = \theta. \end{aligned}$$

Ricordando che il problema è piano nella tensione e sfruttando il legame costitutivo si può dire che:

$$\begin{aligned} \varepsilon_x &= \frac{1}{E}(\sigma_x - \nu\sigma_y); & \gamma_{xy} &= \frac{1}{G}\tau_{xy}; & \sigma_x &= \frac{E}{1-\nu^2}(\varepsilon_x + \nu\varepsilon_y) = 0; \\ \varepsilon_y &= \frac{1}{E}(\sigma_y - \nu\sigma_x); & \gamma_{yz} &= 0; & \Rightarrow \sigma_y &= \frac{E}{1-\nu^2}(\varepsilon_y + \nu\varepsilon_x) = 0; \\ \varepsilon_z &= -\frac{\nu}{E}(\sigma_x + \sigma_y); & \gamma_{zx} &= 0. & \tau_{xy} &= G\gamma_{xy} = G\theta. \end{aligned}$$

Le forze di contatto che il solido esercita sulla struttura sono quindi quelle sintetizzate nella Figura 1

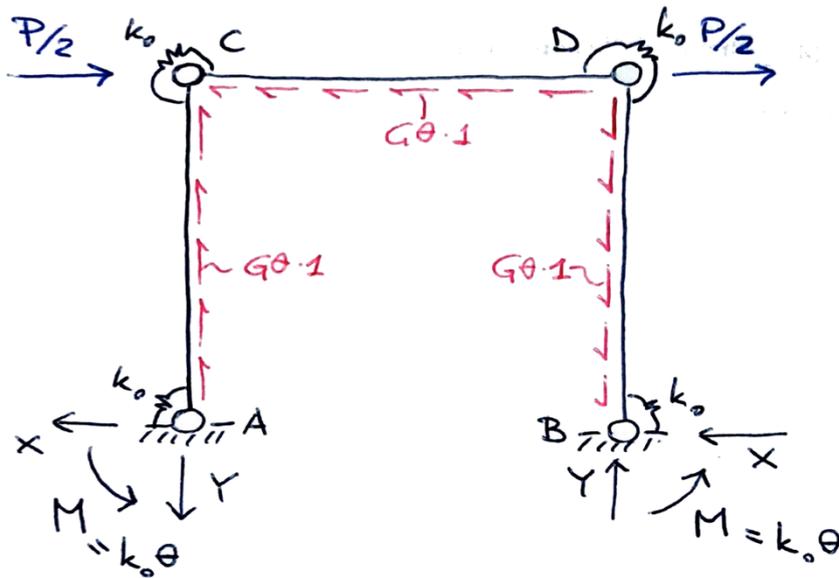


Figura 1: Azioni di contatto agenti sulla struttura

d) La rotazione θ che compie il sistema per ottenere equilibrio è pari a ($k_0 = Gl^2 / 4$):

$$\theta = \frac{Pl}{4k_0 + Gl^2 \cdot 1} = \frac{P}{2} \cdot \frac{1}{Gl}$$

da cui è possibile determinare le reazioni vincolari della Figura 1

$$M = \frac{Pl}{8}; \quad X = \frac{P}{4}; \quad Y = \frac{3P}{4}.$$

Le espressioni delle CdS sono quindi pari a:

$$\begin{aligned} N_{AC}(s) &= \frac{3P}{4} - \frac{Ps}{2l}; & N_{CD}(s) &= -\frac{P}{4} + \frac{Ps}{2l}; & N_{BD}(s) &= -\frac{3P}{4} + \frac{Ps}{2l}; \\ T_{AC}(s) &= \frac{P}{4}; & T_{CD}(s) &= -\frac{P}{4}; & T_{BD}(s) &= \frac{P}{4}; \\ M_{AC}(s) &= -\frac{Pl}{8} + \frac{Ps}{4}; & M_{CD}(s) &= \frac{Pl}{8} - \frac{Ps}{4}; & M_{BD}(s) &= -\frac{Pl}{8} + \frac{Ps}{4}. \end{aligned}$$

I diagrammi sono riportati in Figura 2.

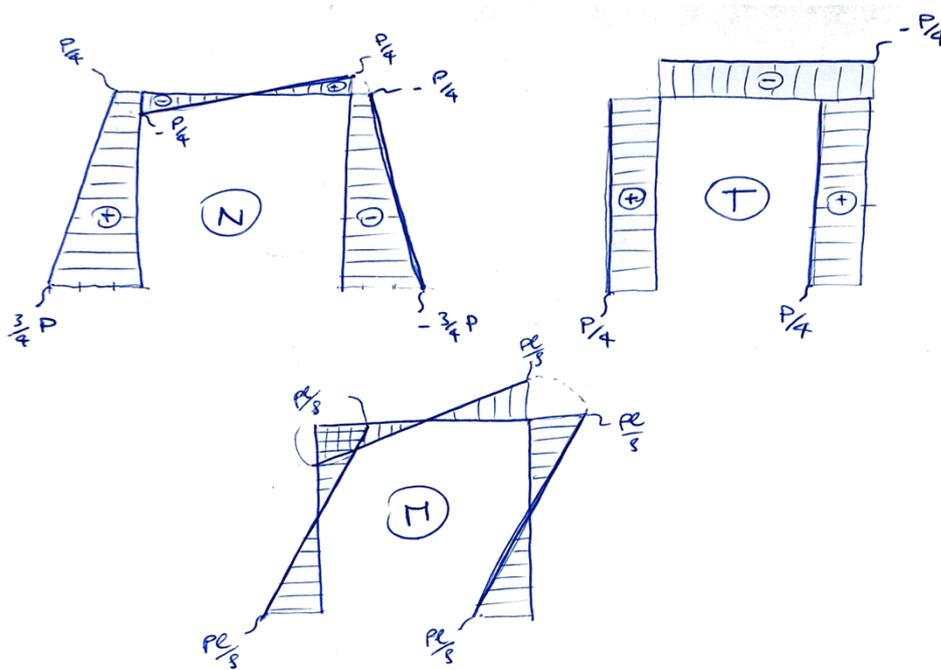


Figura 2: Diagramma delle CdS nel sistema

Problema 2. La sezione trasversale mostrata in figura è soggetta a uno sforzo normale di compressione costante $N = -P$ la cui retta d'azione interseca il piano della figura nel punto F di coordinate, variabili, e_x e e_y .

a) Il baricentro della sezione si trova ad una distanza dall'asse x' pari a:

$$y_G = \frac{2h^2 \frac{h}{2} - h^2 \cdot \frac{h}{3}}{3h^2} = \frac{2}{9}h$$

I momenti d'inerzia sono pari a:

$$\begin{aligned} J_x &= \frac{2}{3}h^4 + 2 \cdot \frac{1}{12}h^4 - \left(\frac{2}{9}h\right)^2 3h^2 = \frac{37}{54}h^4; \\ J_y &= \frac{16}{12}h^4 - 2 \cdot \frac{1}{12}h^4 = \frac{7}{6}h^4. \end{aligned}$$

b) Tramite la formula di Navier è possibile conoscere l'espressione delle tensioni normali:

Università di Pisa
Esame di SCIENZA DELLE COSTRUZIONI II
Corso di Laurea in Ingegneria Civile, Ambientale e Edile
(Docente: Prof. Stefano Bennati)

$$\sigma_z = -\frac{P}{A} - \frac{Pe_y}{J_x}y - \frac{Pe_x}{J_y}x$$

Nel caso in cui $e_x = 0$ le tensioni sono tutte di compressione solo se:

$$-\frac{J_x}{A(h-y_G)} \leq e_y \leq \frac{J_x}{A(h+y_G)} \Rightarrow -\frac{37}{126}h \leq e_y \leq \frac{37}{198}h \quad \text{e} \quad -0.29h \leq e_y \leq 0.18h$$