

CORSO DI SCIENZA DELLE COSTRUZIONI 2

A.A. 2018-2019

Prova scritta del 06.02.2019

Testo 1

Nota: I risultati numerici (in forma frazionaria o con 3 cifre decimali) vanno riportati su questo stesso foglio, nei riquadri predisposti; i calcoli (in forma ordinata) vanno allegati sui soli fogli a quadretti che sono stati forniti. Si prega di scrivere a penna.

Allievo:..... Matricola:.....

Esercizio n. 1 (6 punti)

È assegnato uno stato di sforzo (piano) avente le seguenti componenti: $\sigma_x = -60$ MPa, $\sigma_y = +20$ MPa, $\tau_{xy} = \tau_{yx} = -30$ MPa.

Rappresentare graficamente le componenti su un elementino con lati paralleli agli assi x e y ; nello spazio sottostante, tracciare il cerchio di Mohr identificando i punti, X e Y rappresentativi dei vettori sforzo agenti rispettivamente sulle giaciture di normale coincidente con i versi positivi degli assi x e y e determinare i valori degli sforzi principali σ_1 e σ_2 (ordinandoli in modo tale che $\sigma_1 > \sigma_2$). Stabilire poi di quale angolo φ occorre ruotare l'asse x per portarlo a coincidere con la direzione principale associata a σ_1 .

$X = (-60, +30)$
 $Y = (20, -30)$
 $C = (-20, 0)$

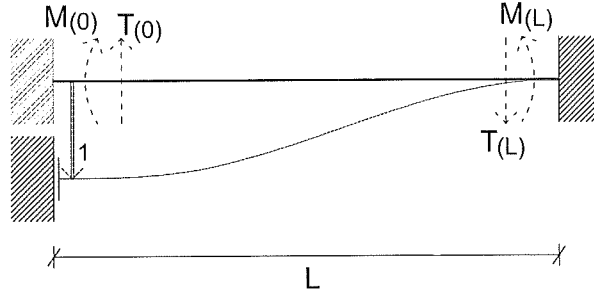
$$\sigma_{1,2} = \frac{-60 + 20}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{-60 - 20}{2}\right)^2 + 30^2}$$

$\sigma_1 = \dots \dots \dots$ (MPa); $\sigma_2 = \dots \dots \dots$ (MPa);
 $\varphi = \frac{\pi}{2} - \frac{1}{2} \arctan\left(\frac{-2\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}\right) = \dots \dots \dots$ ($^\circ$) $71,565$

$2\varphi = -\arctan\left(\frac{3}{4}\right) + \pi$; $\varphi = \frac{1}{2} \left[-\arctan\left(\frac{3}{4}\right) \right] + \frac{\pi}{2}$ Scritto 06.02.2019, Testo I, pag.1

Esercizio n. 2 (6 punti)

Risolvere con il metodo della linea elastica, scritta come equazione differenziale del IV ordine, la trave non deformabile a taglio indicata in Figura, valutando le quantità indicate.



$$\begin{aligned}
 \text{c.c in } x = 0 &= \dots v(0) = 1, v'(0) = 0 \dots; \text{ c.c in } x = L = \dots v(L) = 0, v'(L) = 0 \dots; \\
 v(x) &= \dots \frac{2}{L^3} x^3 - \frac{3}{L^2} x^2 + 1 \dots; v'(x) = \dots \frac{6}{L^2} x - 6 \frac{x}{L^2} \dots; v''(x) = \dots \frac{12}{L^3} x - 6 \frac{1}{L^2} \dots; v'''(x) = \dots \frac{12}{L^3} \dots \\
 M(0) &= \dots -EI v''(0) = + \frac{6EI}{L^2} \dots; T(0) = \dots -EI v'''(0) = - \frac{12EI}{L^3} \dots; \\
 M(L) &= \dots -EI v''(L) = - \frac{6EI}{L^2} \dots; T(L) = \dots -EI v'''(L) = - \frac{12EI}{L^3} \dots;
 \end{aligned}$$

Esercizio n. 3 (6 punti)

Data una piastra circolare piena (*senza foro*) con bordo (corrispondente a $r = 4R$) *incastato*, impostare la soluzione sotto carico uniformemente distribuito p_0 .

È noto che l'integrale generale è dato da:

$$w(r) = A_1 r^2 \ln r + A_2 r^2 + A_3 \ln r + A_4 + p_0 r^4 / (64 D),$$

dove D è la rigidezza flessionale della piastra e r la coordinata radiale.

Indicare le condizioni al contorno da applicare e cercare di determinare i valori delle costanti, fornendo l'espressione del momento M_r al bordo.

$$\begin{aligned}
 \text{c.c 1} &= \lim_{z \rightarrow 0} W(z) = \text{finito} \dots; \text{ c.c 2} = \lim_{z \rightarrow 0} M_r(z) = \text{finito} \dots; \\
 \text{c.c 3} &= \dots W(z=4R) = 0 \dots; \text{ c.c 4} = \dots W'(z=4R) = 0 \dots; \\
 w(r) &= \dots - \frac{p_0 R^2}{2D} r^2 + \frac{4 p_0 R^4}{D} + p_0 r^4 / (64 D) \dots; \\
 M_r(r=4R) &= \dots - 2 p_0 R^2 \dots;
 \end{aligned}$$

Esercizio n. 4 (6 punti)

Indicare le equazioni di equilibrio al contorno per la trave di Timoshenko (deformabile a taglio) e di Eulero-Bernoulli (non deformabile a taglio) in assenza di condizioni al contorno di tipo cinematico e di coppie esterne distribuite.

Nel caso di comportamento elastico, indicare le espressioni del momento flettente M e del taglio T in funzione delle variabili cinematiche nei due casi.

Trave di Timoshenko:

equazioni.....;

$T(0) = -V_0$; $T(L) = V_L$

$M(0) = M_0$; $M(L) = -M_L$

$N(0) = -H_0$; $N(L) = H_L$

$M = \dots = EI \varphi'(x)$; $T = \dots = GA^* (v'(x) - \varphi(x))$

Trave di Eulero-Bernoulli:

equazioni.....;

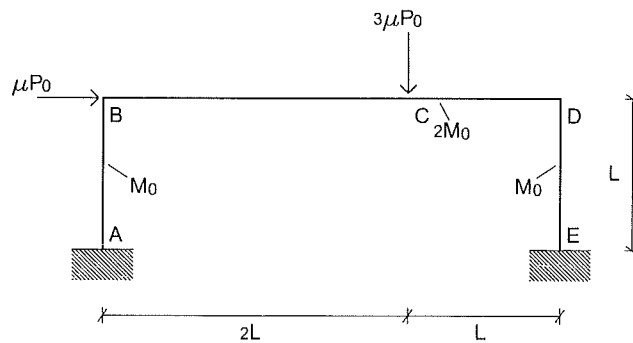
..... *come sopra*

$M = \dots = EI v''(x)$; $T = \dots = \frac{dM(x)}{dx} = -EI v'''(x)$

Esercizio n. 5 (6 punti)

Per il telaio indicato in Figura calcolare con il metodo cinematico il moltiplicatore dei carichi per i seguenti cinematismi:

1. Meccanismo di trave (cerniere plastiche in B, C, D);
2. Meccanismo di parete (cerniere plastiche in A, B, D, E);
3. Meccanismo combinato (cerniere plastiche in A, C, D, E).



Meccanismo 1: $\mu_1 = \dots 1.5 = 3/2 \dots$

Potenza dei carichi esterni = $\dots 6 \mu P_0 L \varphi \dots$; Potenza dissipata = $\dots 9 M_0 \varphi \dots$

Meccanismo 2: $\mu_2 = \dots 4.0 \dots$

Potenza dei carichi esterni = $\dots \mu P_0 L \varphi \dots$; Potenza dissipata = $\dots 4 M_0 \varphi \dots$

Meccanismo 3: $\mu_3 = \dots 1.17 = 1.571 \dots$

Potenza dei carichi esterni = $\dots 7 \mu P_0 L \varphi \dots$; Potenza dissipata = $\dots 11 M_0 \varphi \dots$

Esercizio n. 6 (bonus, 3 punti)

Data una piastra rettangolare soggetta a carico uniformemente distribuito p_0 con due bordi opposti appoggiati e da risolvere mediante serie semplice, indicare come si giunge alla determinazione della funzione $W_n(y)$; determinare poi le condizioni da imporre sulla suddetta funzione $W_n(y)$ nel caso che i restanti lati siano uno ($y = -b/2$) libero e l'altro ($y = +b/2$) vincolato con un pattino equivalente, cioè con un dispositivo che consente spostamenti verticali ma impedisce le rotazioni.

Nota: non è richiesto di determinare la soluzione, ma solo le condizioni al contorno.

$$\begin{aligned} \text{c.c 1 } (y = -b/2) &= \dots M_y \left(y = -\frac{b}{2} \right) = 0 \dots; \text{ c.c 2 } (y = -b/2) = \dots T_y^k \Big|_{y = -\frac{b}{2}} = 0 \dots; \\ \text{c.c 1 } (y = +b/2) &= \dots \frac{dW_n}{dy} \Big|_{y = +\frac{b}{2}} = 0 \dots; \text{ c.c 2 } (y = +b/2) = \dots T_y^k \Big|_{y = +\frac{b}{2}} = 0 \dots; \end{aligned}$$