

CORSO DI STATICA E SCIENZA DELLE COSTRUZIONI

A.A. 2025-2026

Prova scritta in aula del 10.02.2026

Parte II - Testo I

Nota: I risultati numerici vanno riportati a penna su questo stesso foglio, nei riquadri predisposti; i calcoli (in forma ordinata) vanno allegati sui soli fogli a quadretti che sono stati forniti.

Allievo:.....e-mail:..... Matricola:.....

Esercizio n. 1 (17 punti)

Risolvere mediante il Principio dei Lavori Virtuali (PLV) la struttura iperstatica riportata in Figura, assumendo, come incognita iperstatica, il momento flettente sull'appoggio di continuità C, M_C .

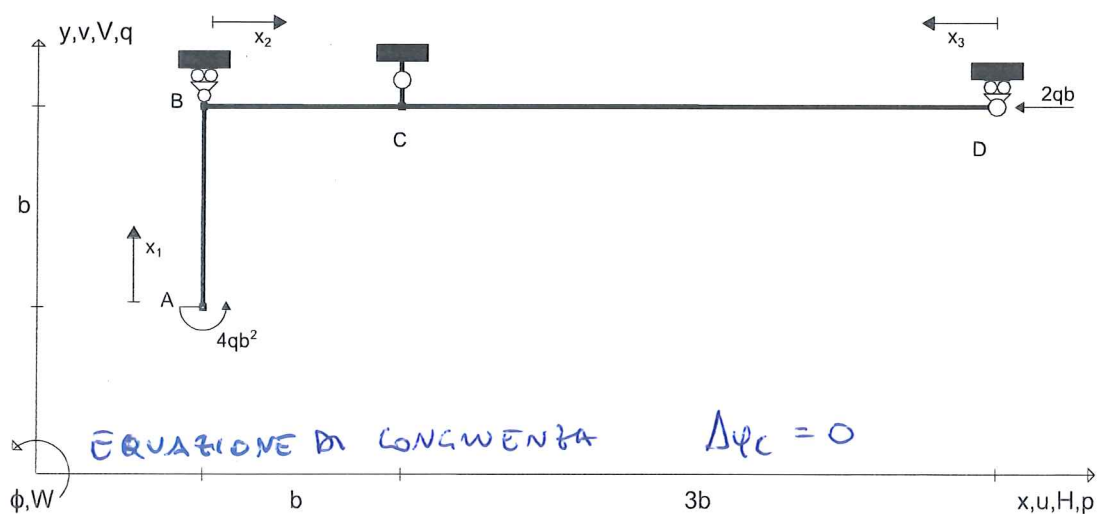
Dopo avere determinato l'iperstatica *tenendo conto solo della deformabilità flessionale*, calcolare le reazioni vincolari, le azioni interne e tracciare nello spazio predisposto nella pagina a fronte i corrispondenti grafici.

Calcolare infine, riapplicando il PLV, la rotazione del punto D, φ_D .

Si rammenta che il diagramma del momento flettente va riportato dalla parte delle fibre tese.

Universita' di Cagliari

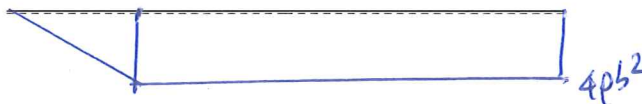
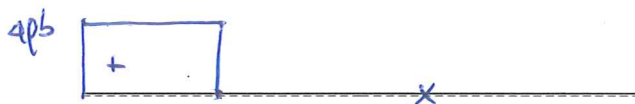
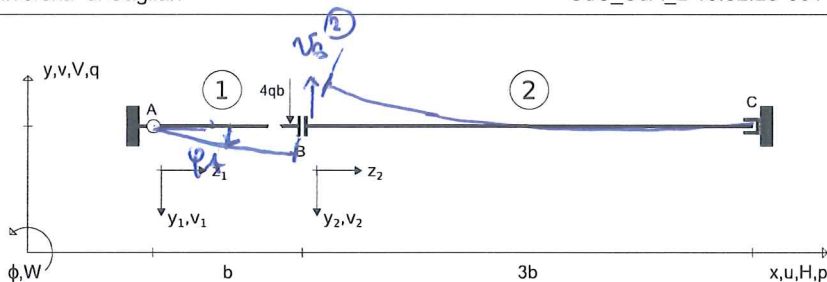
SdC_SdA 2 10.02.26*001



Esercizio n. 2 (7 punti)

Per la struttura *isostatica*, indicata in Figura, determinare le reazioni vincolari e l'espressione delle azioni interne, nonché le condizioni al contorno imposte dai vincoli nei punti A, B e C. Utilizzare quindi l'equazione della linea elastica per determinare:

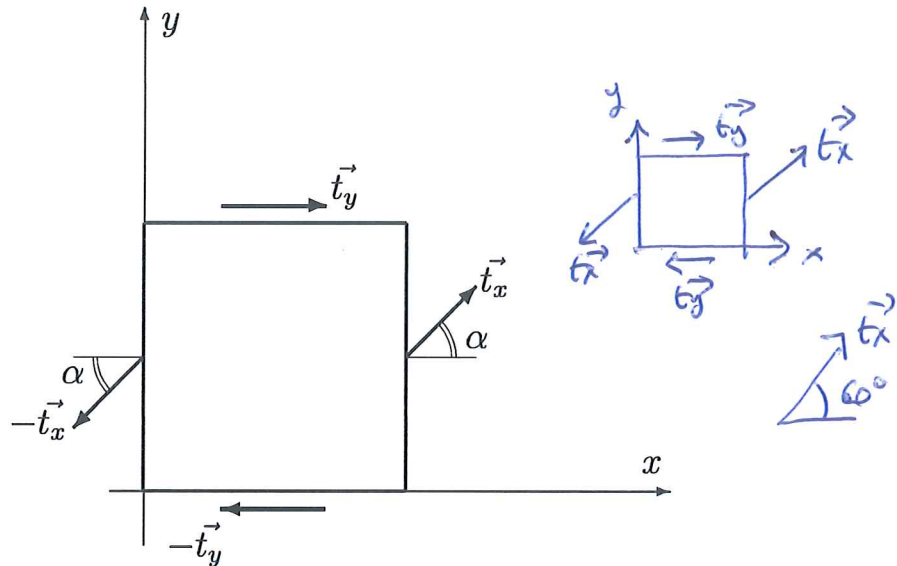
1. La deformata della linea d'asse, $v(z) = v_1(z_1) \cup v_2(z_2)$;
2. La sua derivata prima, $v'(z) = v_1'(z_1) \cup v_2'(z_2)$;
3. Lo spostamento verticale del punto B relativo al corpo 2, $v_B^{(2)}$;
4. La rotazione del punto A, φ_A .



$H_A(\Rightarrow) = 0$	$V_A(\hat{u}) = 4pb$	$V_C(\hat{u}) = 0$	$M_C(\hat{\varphi}) = 4pb^2$
$N_{AB} = 0$	$T_{AB} = 4pb$	$M_{AB} = 4pbz_1$	
$N_{BC} = 0$	$T_{BC} = 0$	$M_{BC} = 4pb^2$	
c.c in A = $v_1(z_1=0) = 0$		c.c in B = $v_1'(z_1=b) = v_2'(z_2=0)$	
c.c in C = $v_2(z_2=3b) = 0 ; v_2'(z_2=3b) = 0$			
$v_1(z_1) = -\frac{2pb}{3ED} z_1^3 + \frac{14pb^3}{ED} z_1$	$v_1'(z_1) = -\frac{2pb}{ED} z_1^2 + \frac{14pb^3}{ED}$		
$v_2(z_2) = -\frac{2pb^2}{ED} z_2^2 + \frac{12pb^3}{ED} z_2 - \frac{18pb^4}{ED}$	$v_2'(z_2) = -\frac{4pb^2}{ED} z_2 + \frac{12pb^3}{ED}$		
$v_B^{(2)} = -\frac{18pb^4}{ED} \quad (\uparrow)$	$\varphi_A = \frac{14pb^3}{ED} \quad (\downarrow)$		

Esercizio n. 3 (9 punti)

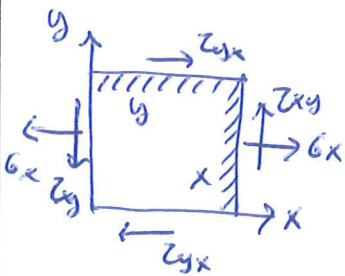
Un elemento di materiale *in condizioni di equilibrio* è soggetto lungo le facce aventi come normali gli assi x e y ai vettori sforzo (piani) t_x e t_y rispettivamente; di questi t_x è inclinato rispetto all'asse x di un angolo $\alpha = 60^\circ$ (sicché: $\sin \alpha = \frac{\sqrt{3}}{2}$; $\cos \alpha = \frac{1}{2}$;) e ha modulo di valore $|t_x| = 15$ MPa. L'altro vettore sforzo, t_y , è invece *orizzontale* (ma di verso non specificato!), come indicato in Figura. Si chiede di determinare le componenti σ_x , σ_y e τ_{xy} del tensore degli sforzi, costruire il cerchio di Mohr, determinare gli sforzi principali, σ_1 e σ_2 , e la massima tensione tangenziale, τ_{max} . Determinare inoltre quanto vale l'angolo φ formato dall'asse x e dall'asse normale alla faccia sulla quale agisce lo sforzo principale massimo, σ_1 .



$\sigma_x = 7,500$ (MPa); $\sigma_y = 0,000$ (MPa); $\tau_{xy} = 12,980$ (MPa);

$\sigma_1 = 17,271$ (MPa); $\sigma_2 = -9,771$ (MPa); $\tau_{max} = 13,521$ (MPa);

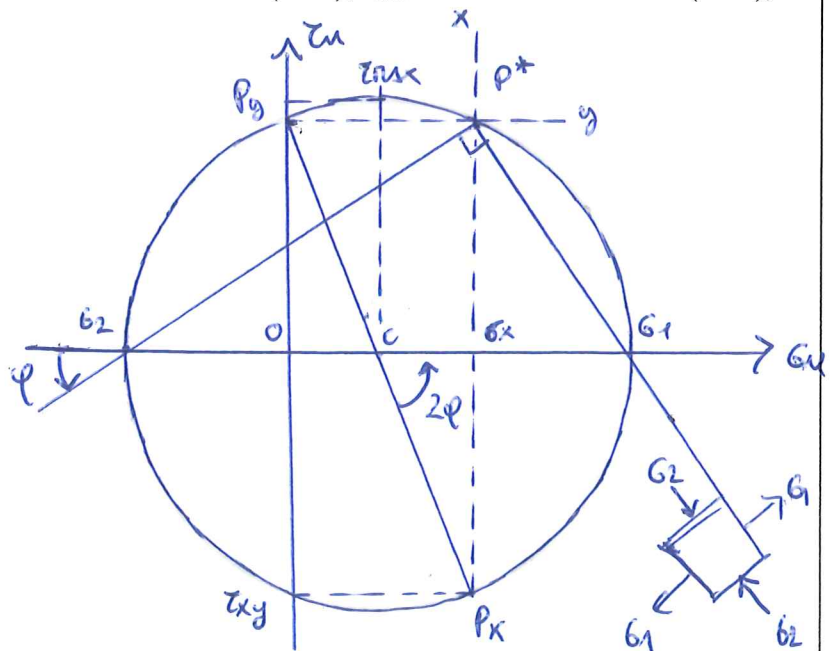
cerchio di Mohr:

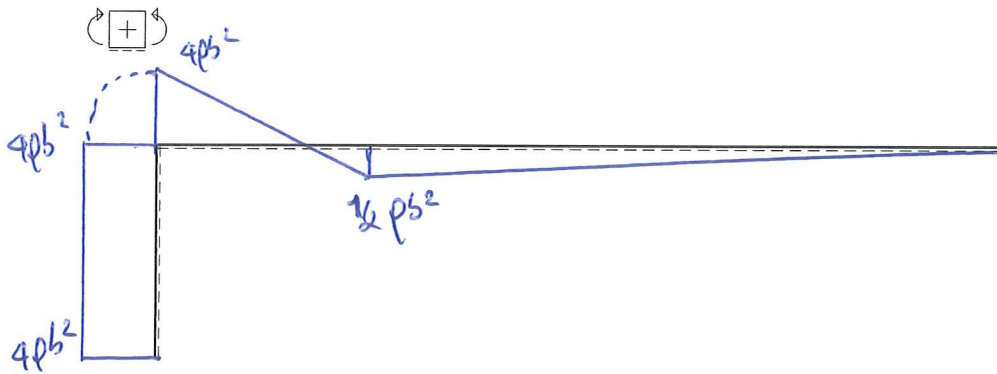
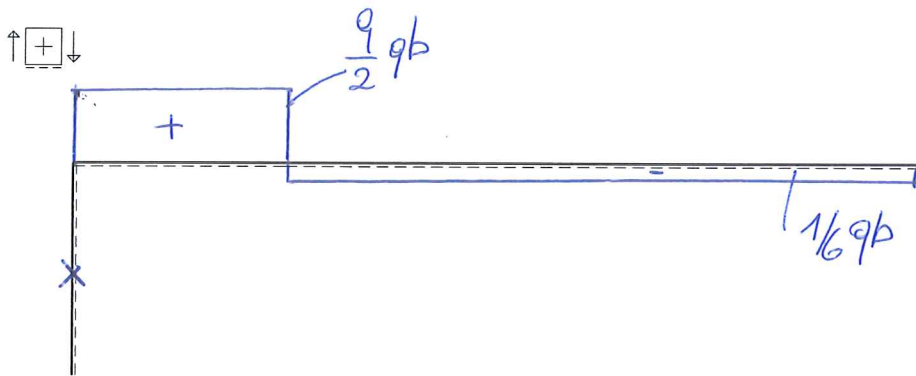
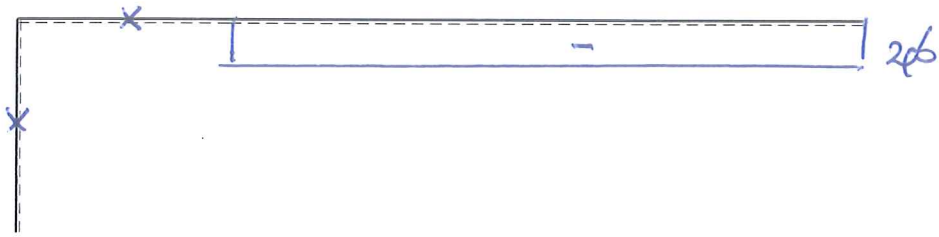
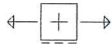


$P_x = (7,500; -12,980)$

$P_y = (0,000; +12,980)$

$\varphi = 36,84$ (°);





$V_B(\hat{u}) = \frac{9}{2}pb$	$H_C(\hat{v}) = 2pb$	$V_C(\hat{u}) = -\frac{14}{3}qb$	$V_D(\hat{u}) = \frac{1}{6}pb$	$M_C(\hat{v} \square \hat{v}) = \frac{1}{2}pb^2$
$N_{AB} = \dots$	$T_{AB} = \dots$	$M_{AB} = -4pb^2$		
$N_{BC} = \dots$	$T_{BC} = \frac{9}{2}pb$	$M_{BC} = -4pb^2 + \frac{9}{2}pb \times 2$		
$N_{DC} = -2pb$	$T_{DC} = -\frac{1}{6}pb$	$M_{DC} = \frac{1}{6}pb \times 3$		
$\varphi_D = \frac{9b^3}{4EI}$	(↓)			

CORSO DI STATICA E SCIENZA DELLE COSTRUZIONI

A.A. 2025-2026

Prova scritta in aula del 10.02.2026

Parte II - Testo 2

Nota: I risultati numerici vanno riportati a penna su questo stesso foglio, nei riquadri predisposti; i calcoli (in forma ordinata) vanno allegati sui soli fogli a quadretti che sono stati forniti.

Allievo:..... e-mail:..... Matricola:.....

Esercizio n. 1 (17 punti)

Risolvere mediante il Principio dei Lavori Virtuali (PLV) la struttura iperstatica riportata in Figura, assumendo, come incognita iperstatica, il momento flettente sull'appoggio di continuità C, M_C .

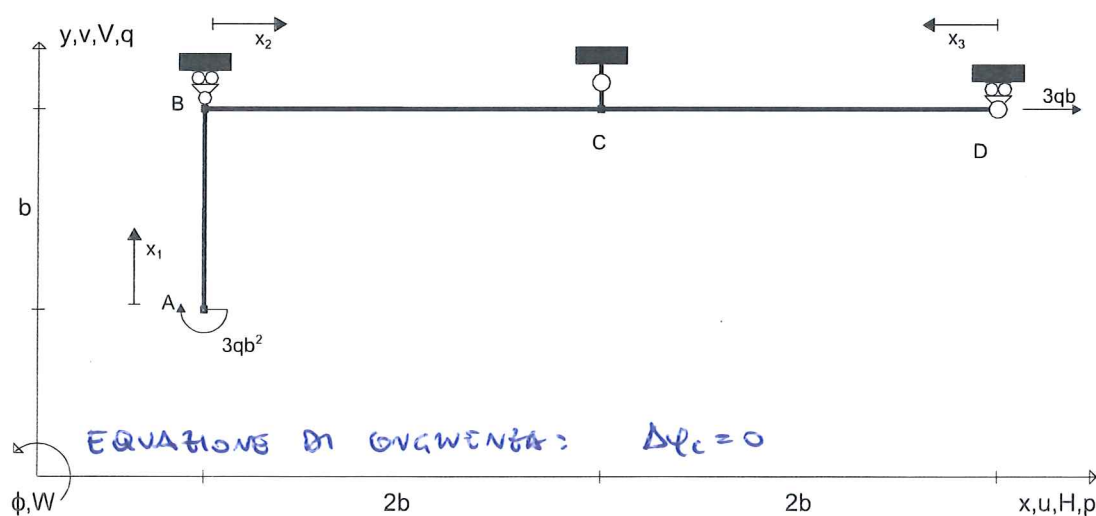
Dopo avere determinato l'iperstatica *tenendo conto solo della deformabilità flessionale*, calcolare le reazioni vincolari, le azioni interne e tracciare nello spazio predisposto nella pagina a fronte i corrispondenti grafici.

Calcolare infine, riapplicando il PLV, la rotazione del punto D, φ_D .

Si rammenta che il diagramma del momento flettente va riportato dalla parte delle fibre tese.

Universita' di Cagliari

SdC_SdA 2 10.02.26*002

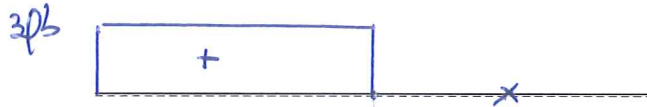
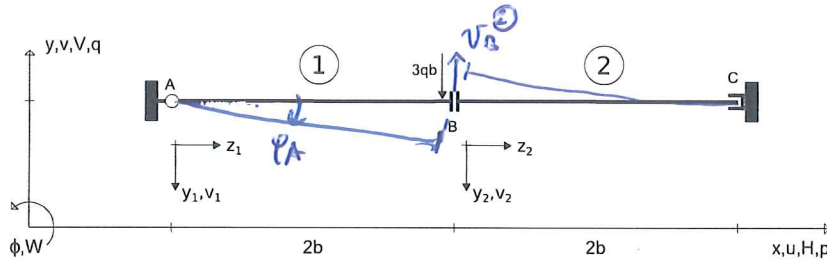


Esercizio n. 2 (7 punti)

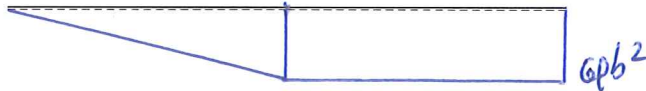
Per la struttura *isostatica*, indicata in Figura, determinare le reazioni vincolari e l'espressione delle azioni interne, nonché le condizioni al contorno imposte dai vincoli nei punti *A*, *B* e *C*.

Utilizzare quindi l'equazione della linea elastica per determinare:

1. La deformata della linea d'asse, $v(z) = v_1(z_1) \cup v_2(z_2)$;
2. La sua derivata prima, $v'(z) = v_1'(z_1) \cup v_2'(z_2)$;
3. Lo spostamento verticale del punto *B* relativo al corpo 2, $v_B^{(2)}$;
4. La rotazione del punto *A*, φ_A .



↑ (+) ↓



⊙ (+) ⊙

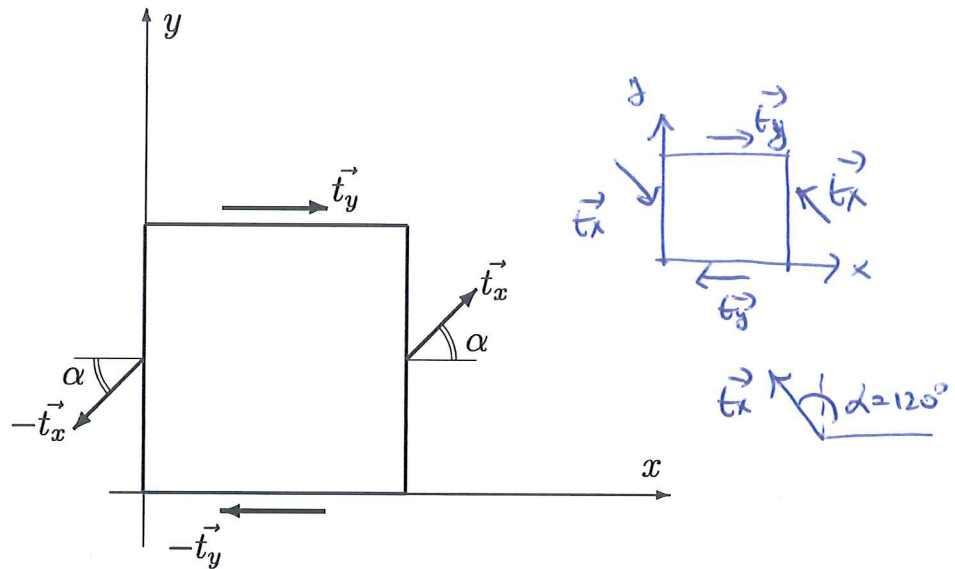
$H_A (\Rightarrow) = \dots 0 \dots$; $V_A (\hat{\uparrow}) = \dots 3pb \dots$; $V_C (\hat{\uparrow}) = \dots 0 \dots$; $M_C (\hat{\curvearrowright}) = \dots 6pb^2 \dots$;
 $N_{AB} = \dots // \dots$; $T_{AB} = \dots 3pb \dots$; $M_{AB} = \dots 3pbz_1 \dots$;
 $N_{BC} = \dots // \dots$; $T_{BC} = \dots // \dots$; $M_{BC} = \dots 6pb^2 \dots$;
 c.c in *A* = $v_1(z_1=0)=0$; c.c in *B* = $v_1'(z_1=2b) = v_2'(z_2=0)$;
 c.c in *C* = $v_2(z_2=2b)=0$; $v_2'(z_2=2b)=0$;
 $v_1(z_1) = \dots -\frac{qb}{2E} z_1^3 + \frac{18pb^3}{E} z_1 \dots$; $v_1'(z_1) = \dots -\frac{3pb}{2E} z_1^2 + \frac{18pb^3}{E} \dots$;
 $v_2(z_2) = \dots -\frac{3pb^2}{E} z_2^2 + \frac{12pb^3}{E} z_2 - \frac{4pb^3}{E} \dots$; $v_2'(z_2) = \dots -\frac{6pb^2}{E} z_2 + \frac{12pb^3}{E} \dots$;
 $v_B^{(2)} = \dots -\frac{12pb^3}{E} \dots$ (1); $\varphi_A = \dots \frac{18pb^3}{E} \dots$ (2)

Esercizio n. 3 (9 punti)

Un elemento di materiale *in condizioni di equilibrio* è soggetto lungo le facce aventi come normali gli assi x e y ai vettori sforzo (piani) t_x e t_y rispettivamente; di questi t_x è inclinato rispetto all'asse x di un angolo $\alpha = 120^\circ$ (sicché: $\sin \alpha = \frac{\sqrt{3}}{2}$; $\cos \alpha = -\frac{1}{2}$) e ha modulo di valore $|t_x| = 15$ MPa. L'altro vettore sforzo, t_y , è invece *orizzontale* (ma di verso non specificato!), come indicato in Figura.

Si chiede di determinare le componenti σ_x , σ_y e τ_{xy} del tensore degli sforzi, costruire il cerchio di Mohr, determinare gli sforzi principali, σ_1 e σ_2 , e la massima tensione tangenziale, τ_{max} .

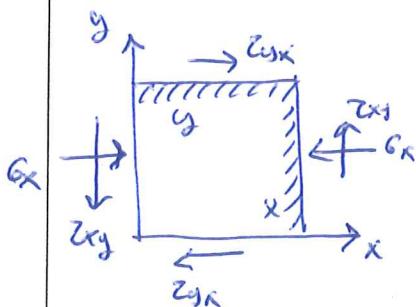
Determinare inoltre quanto vale l'angolo φ formato dall'asse x e dall'asse normale alla faccia sulla quale agisce lo sforzo principale massimo, σ_1 .



$\sigma_x = -7,500$ (MPa); $\sigma_y = 0,000$ (MPa); $\tau_{xy} = 12,980$ (MPa);

$\sigma_1 = 9,771$ (MPa); $\sigma_2 = -17,271$ (MPa); $\tau_{max} = 13,521$ (MPa);

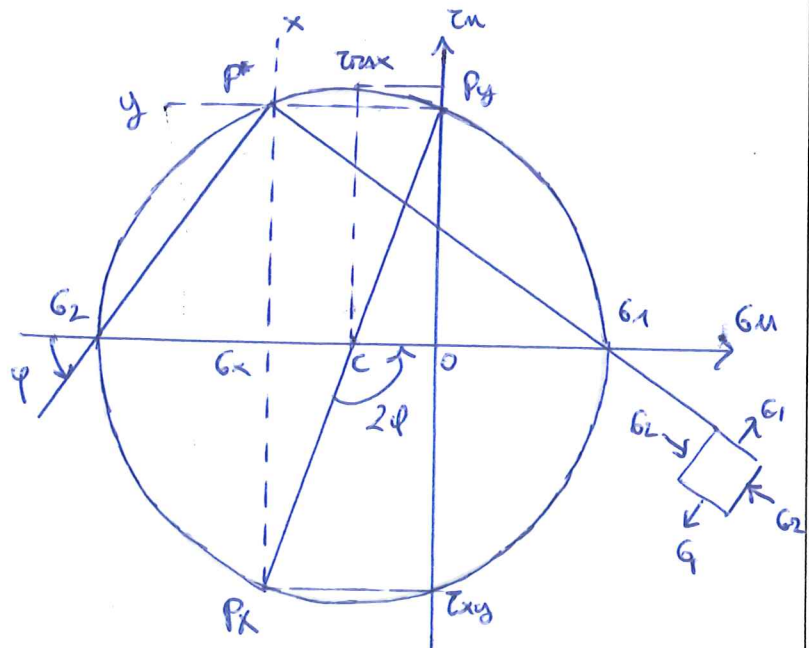
cerchio di Mohr:

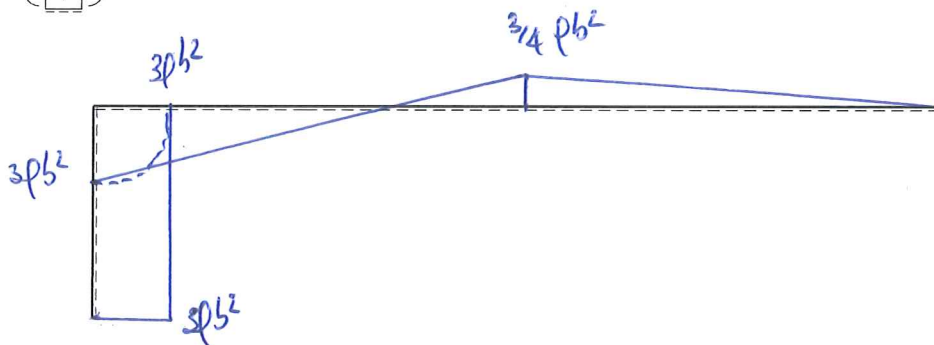
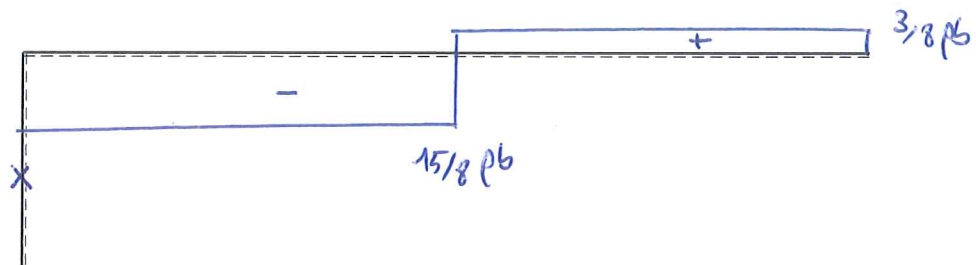
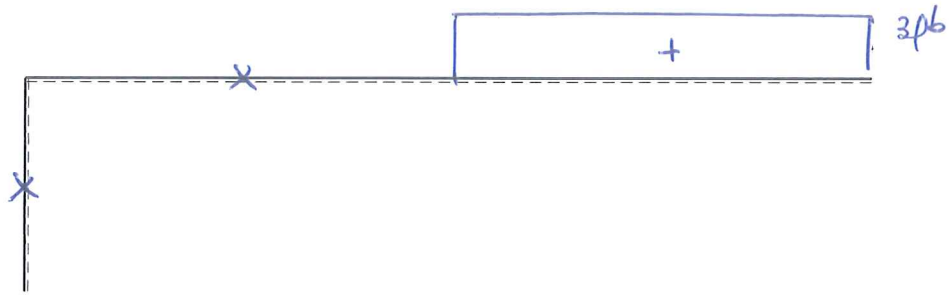
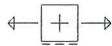


$P_x = (-7,500; -12,980)$

$P_y = (0,000; +12,980)$

$\varphi = 53,05$ (°);





$V_B(\uparrow) = \dots\dots\dots -\frac{15}{8}pb$	$H_C(\Rightarrow) = \dots\dots\dots -3pb$	$V_C(\uparrow) = \dots\dots\dots \frac{3}{4}pb$	$V_D(\uparrow) = \dots\dots\dots -\frac{3}{8}pb$	$M_C(\curvearrowright) = \dots\dots\dots -\frac{3}{4}pb^2$
$N_{AB} = \dots\dots\dots x$	$T_{AB} = \dots\dots\dots x$	$M_{AB} = \dots\dots\dots 3pb^2$		
$N_{BC} = \dots\dots\dots x$	$T_{BC} = \dots\dots\dots -\frac{15}{8}pb$	$M_{BC} = \dots\dots\dots 3pb^2 - \frac{15}{8}pb \times 2$		
$N_{DC} = \dots\dots\dots 3pb$	$T_{DC} = \dots\dots\dots \frac{3}{8}pb$	$M_{DC} = \dots\dots\dots -\frac{3}{8}pb \times 3$		
$\varphi_D = \dots\dots\dots -\frac{pb^3}{4EI}$	(τ)			

CORSO DI STATICA E SCIENZA DELLE COSTRUZIONI

A.A. 2025-2026

Prova scritta in aula del 10.02.2026

Parte II - Testo 3

Nota: I risultati numerici vanno riportati a penna su questo stesso foglio, nei riquadri predisposti; i calcoli (in forma ordinata) vanno allegati sui soli fogli a quadretti che sono stati forniti.

Allievo:..... e-mail:..... Matricola:.....

Esercizio n. 1 (17 punti)

Risolvere mediante il Principio dei Lavori Virtuali (PLV) la struttura iperstatica riportata in Figura, assumendo, come incognita iperstatica, il momento flettente sull'appoggio di continuità C, M_C .

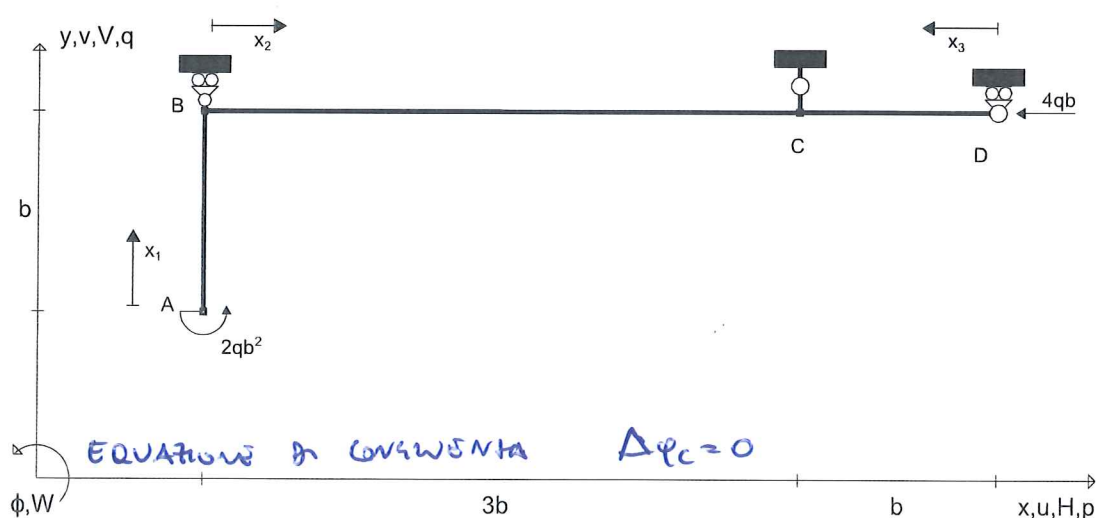
Dopo avere determinato l'iperstatica *tenendo conto solo della deformabilità flessionale*, calcolare le reazioni vincolari, le azioni interne e tracciare nello spazio predisposto nella pagina a fronte i corrispondenti grafici.

Calcolare infine, riapplicando il PLV, la rotazione del punto D, φ_D .

Si rammenta che il diagramma del momento flettente va riportato dalla parte delle fibre tese.

Universita' di Cagliari

SdC_SdA 2 10.02.26*003

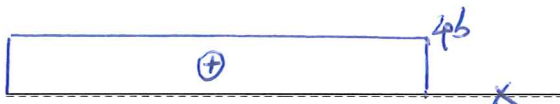
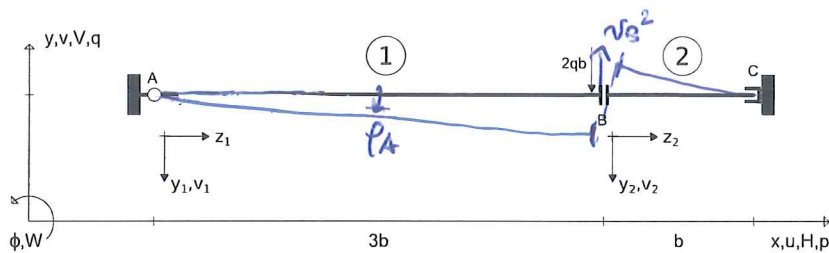


Esercizio n. 2 (7 punti)

Per la struttura *isostatica*, indicata in Figura, determinare le reazioni vincolari e l'espressione delle azioni interne, nonché le condizioni al contorno imposte dai vincoli nei punti *A*, *B* e *C*.

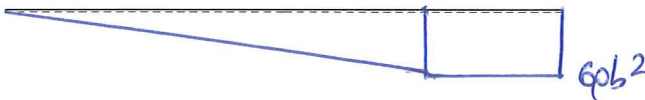
Utilizzare quindi l'equazione della linea elastica per determinare:

1. La deformata della linea d'asse, $v(z) = v_1(z_1) \cup v_2(z_2)$;
2. La sua derivata prima, $v'(z) = v_1'(z_1) \cup v_2'(z_2)$;
3. Lo spostamento verticale del punto *B* relativo al corpo 2, $v_B^{(2)}$;
4. La rotazione del punto *A*, φ_A .



↑ ⊕ ↓

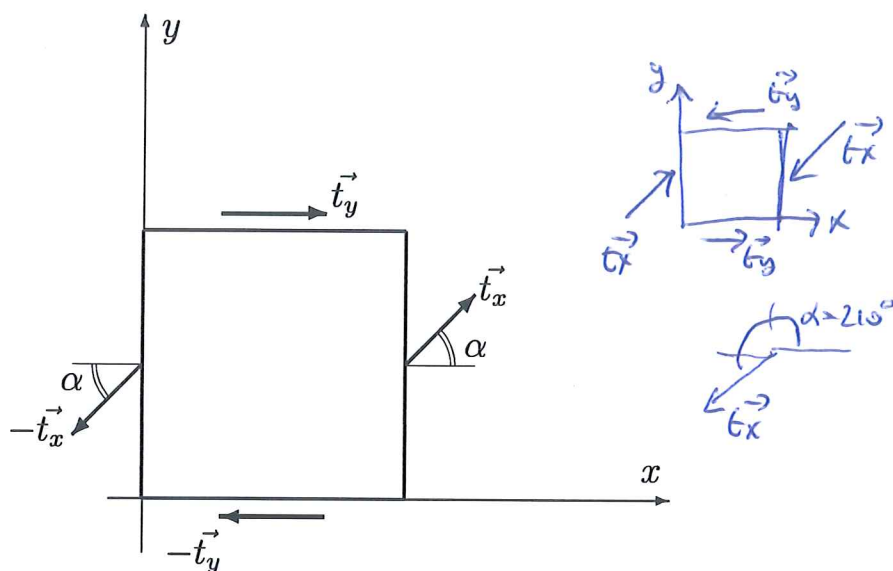
⊕ ⊕ ⊕



$H_A (\Rightarrow) = \dots 0 \dots$; $V_A (\hat{\uparrow}) = \dots 2pb \dots$; $V_C (\hat{\uparrow}) = \dots 0 \dots$; $M_C (\hat{\curvearrowright}) = \dots 6pb^2 \dots$;
 $N_{AB} = \dots \uparrow \dots$; $T_{AB} = \dots 2qb \dots$; $M_{AB} = \dots 2pbz_1 \dots$;
 $N_{BC} = \dots \uparrow \dots$; $T_{BC} = \dots \uparrow \dots$; $M_{BC} = \dots 6pb^2 \dots$;
 c.c in *A* = $v_1(z_1=0)=0$; c.c in *B* = $v_1'(z_1=3b) = v_2'(z_2=0)$;
 c.c in *C* = $v_2(z_2=b)=0$; $v_2'(z_2=b)=0$;
 $v_1(z_1) = \dots -\frac{pb}{3E} z_1^3 + \frac{15pb^3}{E} z_1 \dots$; $v_1'(z_1) = \dots -\frac{pb}{E} z_1^2 + \frac{15pb^3}{E} \dots$;
 $v_2(z_2) = \dots -\frac{3pb^2}{E} z_2^2 + \frac{6pb^3}{E} z_2 + \frac{3pb^4}{E} \dots$; $v_2'(z_2) = \dots -\frac{3pb^2}{2E} z_2 + \frac{6pb^3}{E} \dots$;
 $v_B^{(2)} = \dots \frac{3pb^4}{E} (\uparrow) \dots$; $\varphi_A = \dots \frac{15pb^3}{E} (\curvearrowright) \dots$

Esercizio n. 3 (9 punti)

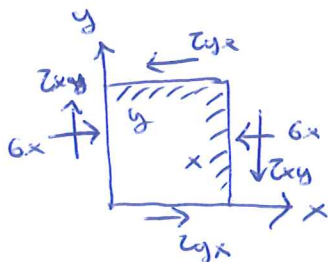
Un elemento di materiale *in condizioni di equilibrio* è soggetto lungo le facce aventi come normali gli assi x e y ai vettori sforzo (piani) t_x e t_y rispettivamente; di questi t_x è inclinato rispetto all'asse x di un angolo $\alpha = 210^\circ$ (sicché: $\sin \alpha = -\frac{1}{2}$; $\cos \alpha = -\frac{\sqrt{3}}{2}$;) e ha modulo di valore $|t_x| = 15$ MPa. L'altro vettore sforzo, t_y , è invece *orizzontale* (ma di verso non specificato!), come indicato in Figura. Si chiede di determinare le componenti σ_x , σ_y e τ_{xy} del tensore degli sforzi, costruire il cerchio di Mohr, determinare gli sforzi principali, σ_1 e σ_2 , e la massima tensione tangenziale, τ_{max} . Determinare inoltre quanto vale l'angolo φ formato dall'asse x e dall'asse normale alla faccia sulla quale agisce lo sforzo principale massimo, σ_1 .



$\sigma_x = -12,830$ (MPa); $\sigma_y = 0,000$ (MPa); $\tau_{xy} = -7,500$ (MPa);

$\sigma_1 = 3,426$ (MPa); $\sigma_2 = -16,416$ (MPa); $\tau_{max} = 3,821$ (MPa);

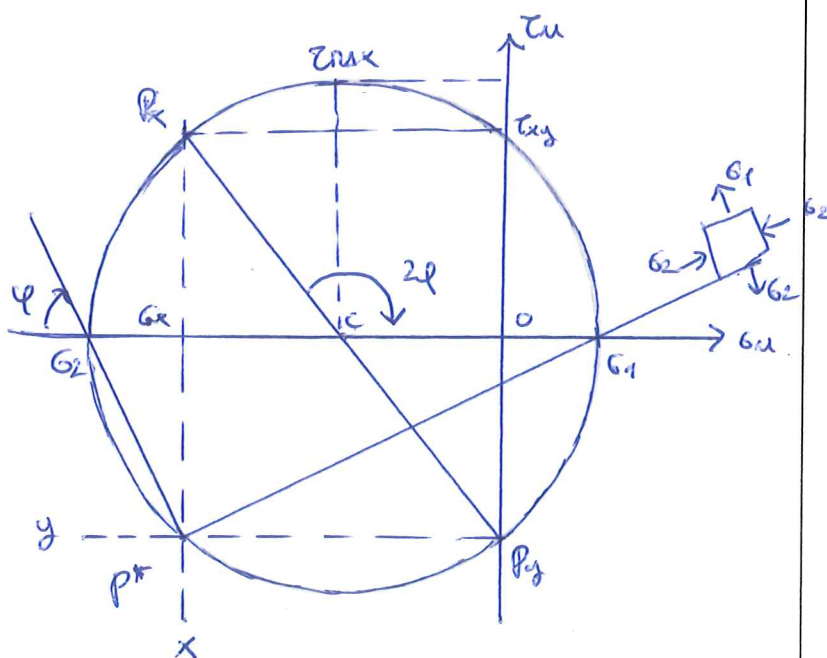
cerchio di Mohr:

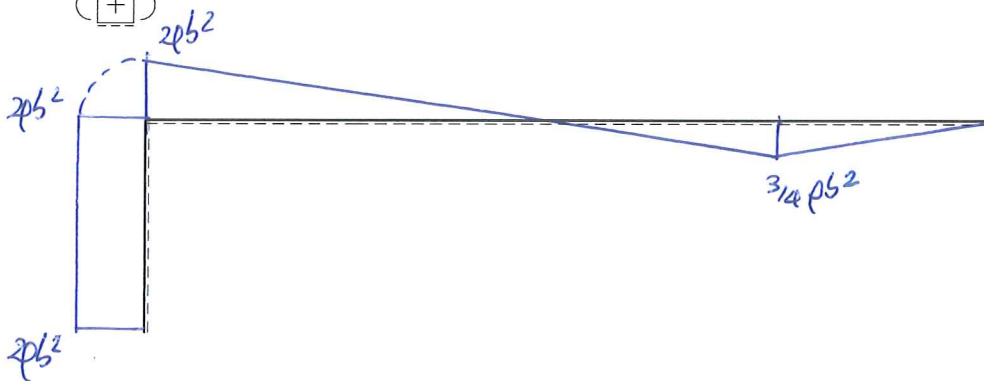
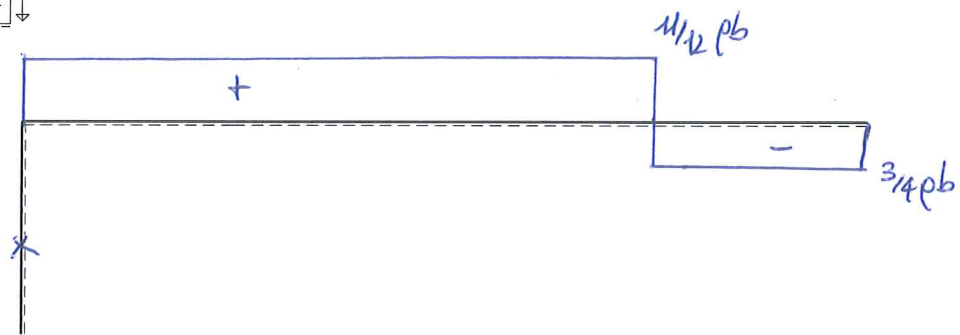
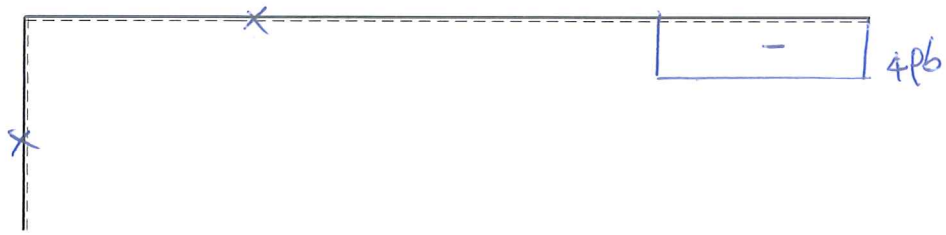
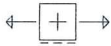


$P_x = (-12,830; +7,500)$

$P_y = (0,000; -7,500)$

$\varphi = -65,44$ (°);





$V_B(\uparrow) = \frac{11}{12}pb$	$H_C(\Rightarrow) = 4pb$	$V_C(\uparrow) = \frac{5}{12}pb$	$V_D(\uparrow) = \frac{3}{4}pb$	$M_C(\curvearrowright) = \frac{3}{4}pb^2$
$N_{AB} = \dots$	$T_{AB} = \dots$	$M_{AB} = -2pb^2$		
$N_{BC} = \dots$	$T_{BC} = \frac{11}{12}pb$	$M_{BC} = -2pb^2 + \frac{11}{12}pb \times 2$		
$N_{DC} = -4pb$	$T_{DC} = \frac{3}{4}pb$	$M_{DC} = \frac{3}{4}pb^2 \times 3$		
$\varphi_D = \frac{9b^3}{8ES} (\downarrow)$				