

QUESTION # 1 (5 points)

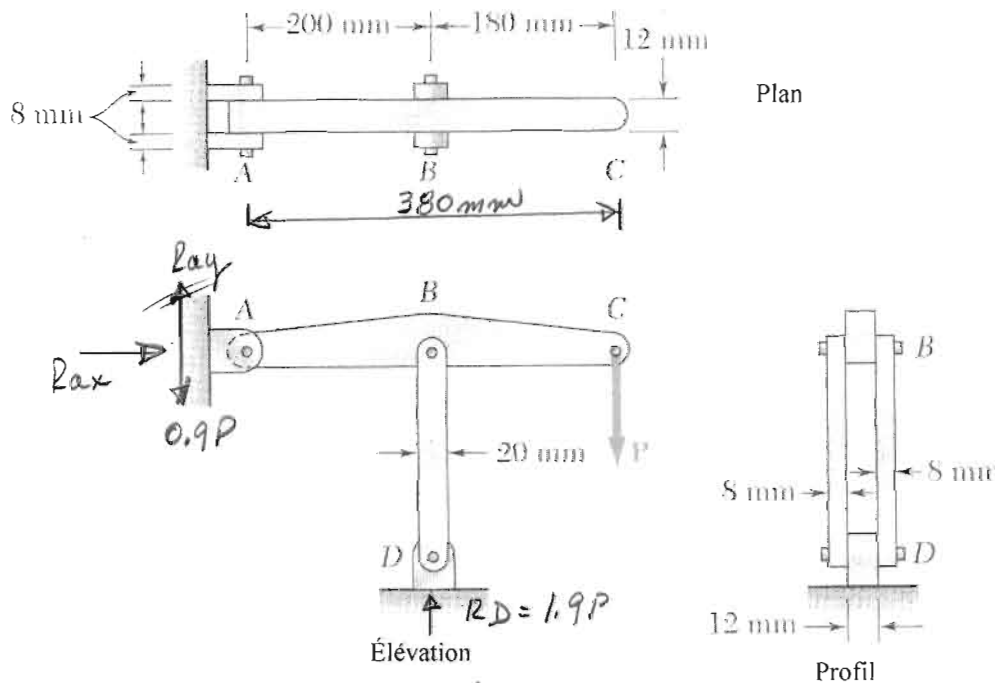
Une structure est soumise une charge P. Le diamètre du boulon à A est de 8 mm et le diamètre des boulons à B et D est de 12 mm.

- La contrainte de cisaillement ultime des boulons est $\tau_{\max\text{-ultim}} = 100 \text{ MPa}$
- La contrainte normale maximale des deux tiges (ABC et DB) est $\sigma_Y = 250 \text{ MPa}$

(A) Déterminez les réactions R_A et R_D en fonction de P.

(B) Déterminez la charge admissible P si un facteur de sécurité de 3.0 est requis pour cette structure.

(C) Pour la charge P calculée à la question (B) calculez les contraintes de contact dans le boulon à A, σ^A_B et les plaques de supports de 8mm à A, σ^A_P .



RÉPONSES:

$R_A = 0.9P \downarrow$

$R_D = 1.9P \uparrow$

$P = 3.72 \text{ (kN)}$

$\sigma^A_B = 34.91 \text{ (MPa)}$

$\sigma^A_P = 26.18 \text{ (MPa)}$

(A) RÉACTIONS : $\sum M_A = 0 \quad 0.2 R_D - P(0.38) = 0 \quad 0.2 R_D = P(0.38)$
 $R_D = P(0.38/0.2) = 1.9P$

$\sum F_x = 0 \quad R_{Ax} = 0 \quad \sum F_y = 0 \quad R_{Ay} + 1.9P - P = 0 \quad R_{Ay} = P(1 - 1.9) = -0.9P$

(B) MÉCANISMES DE DÉFAILLANCES

• Boulons A : $A_s = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} (0.008)^2 = 5.02656 \times 10^{-5} \text{ m}^2$

• Cisaillement Double : $\tau = \frac{R_A}{3 \cdot 2 A_s} = \frac{100 \times 10^6}{3 \cdot 2 (5.02656 \times 10^{-5} \text{ m}^2)}$

$$P = \frac{(2) (5.02656 \times 10^{-5}) (100 \times 10^6)}{(3) (0.9)} = 3723.37 \text{ N}$$

$$= \underline{3.72 \text{ kN}}$$

- Boulons à B et D : cisaillement double $\text{dia} = 12 \text{ mm}$

$$A_s = \frac{\pi d^2}{4} = \frac{\pi (10.012)^2}{4} = 113.10 \times 10^{-6} \text{ m}^2$$

- cisaillement double $\frac{R}{3} = \frac{F_{BD} = R_D}{2A_s} = \frac{100 \times 10^6}{3} = 1.9P$

$$P = \frac{(2) (113.10 \times 10^{-6}) (100 \times 10^6)}{(3) (1.9)} = 3968.42 \text{ N}$$

$$= \underline{3.97 \text{ kN}}$$

- Contrainte σ_m^{MAX} (B-D) (1 plaque $8 \text{ mm} \times 20 \text{ mm}$)

$$\sigma = \frac{R_D}{(2)(A_{\text{plaque}})} \Rightarrow \frac{\sigma_y}{3} = \frac{1.9P}{(2)(.008 \times 0.020)} = \frac{250 \times 10^6}{3}$$

$$P = \frac{(2)(.008 \times 0.020)(250 \times 10^6)}{(3)(1.9)} = 14035.08 \text{ N}$$

$$= \underline{14.04 \text{ kN}}$$

∴ La plus petite valeur de P = 3.72 kN

(c) $P = 3.72 \text{ kN}$ σ_B^{A} Boulon $= \frac{RA}{(\text{dia}^B) * t_{pl.}} = \frac{0.9(3723.37)}{(0.008)(0.012)} \Rightarrow 34.91 \text{ MPa}$

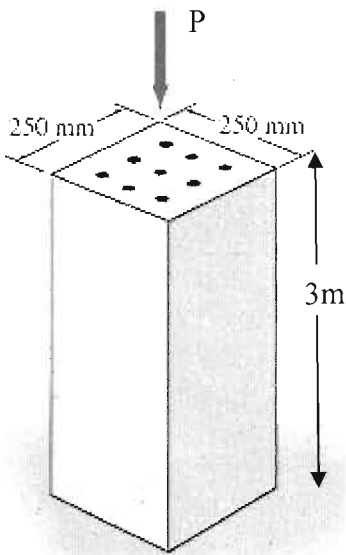
Support σ_P^{A} $= \frac{RA}{(2)(\text{dia}^B) * t_{pl.}} = \frac{0.9(3723.37)}{(2)(0.008)(0.008)} = 26.184 \text{ Pa}$

QUESTION # 2 (5 points)

Un poteau en béton de 3 m de long, d'une section de 250 mm x 250 mm, est armé à l'aide de 9 barres d'acier d'armature. Chaque barre possède un diamètre de 19.05 mm. Le module d'élasticité du béton est de $E_b = 20$ GPa et le module d'élasticité de l'acier est de $E_a = 200$ GPa.

(1) Calculez la charge axiale, P_1 , qui produit une contrainte de compression de 10 MPa dans le béton.

(2) Si le poteau se comprime d'un déplacement de 1 mm quelle est la valeur de la charge axiale P_2 qui a été appliquée ?



Réponses

(A) $P_1 = 855.9$ (kN)

(B) $P_2 = 570.6$ (kN)

(A) • Méthode de flexibilité :

(A) GÉOMÉTRIE : $A_{ACIER} = 9 \left[\frac{\pi}{4} (19.05 \text{ mm})^2 \right] = 2565.2 \text{ mm}^2$

$A_{BETON} = (250 \text{ mm} \times 250 \text{ mm}) - (2565.2)$
 $= \text{SECTION brute} - \text{aire acier}$
 $= 59934.8 \text{ mm}^2$

(B) $e_{ACIER} = e_{BETON} = \frac{PL}{A_A E_A} = \frac{PL}{A_B E_B} \Rightarrow \frac{e_i}{L} = \epsilon$; Loi de Hooke $\sigma = E \epsilon$

$\frac{e_{ACIER}}{L} = \frac{e_{BETON}}{L} \Rightarrow E_A = E_B$ compatibilité des déformations

$\epsilon_A = \epsilon_B = \frac{\sigma_{BETON}}{E_{BETON}} = \frac{10 \times 10^6 \text{ N/m}^2}{20 \times 10^9 \text{ N/m}^2} = 5 \times 10^{-4}$

(c) ÉQUILIBRE $P_1 = P_{ACIER} + P_{BETON}$

$$P_1 = \sigma_A \cdot A_A + \sigma_B \cdot A_B$$

$$P_1 = \epsilon_A E_A A_A + \epsilon_B E_B A_B = 5 \times 10^{-4} (200 \times 10^9 \times 2565.2 \times 10^{-6}) \dots$$
$$+ 5 \times 10^{-4} (20 \times 10^9 \times 59934.8 \times 10^{-6})$$

$$P_1 = 256520 \text{ N} + 599348 \text{ N} = 855868 \text{ N}$$
$$= \underline{855.9 \text{ kN}}$$

(B)

• Compatibilité des déformations $\epsilon_A = \epsilon_B = \epsilon$

$$P_2 = \epsilon (E_A A_A + E_B A_B)$$

$$\epsilon = \frac{\Delta L}{L} = \frac{1 \times 10^{-3} \text{ m}}{3 \text{ m}} = \underline{3.333 \times 10^{-4}}$$

$$P_2 = \left(\frac{1 \times 10^{-3}}{3} \right) (200 \times 10^9 \times 2565.2 \times 10^{-6}) + (20 \times 10^9 \times 59934.8 \times 10^{-6})$$

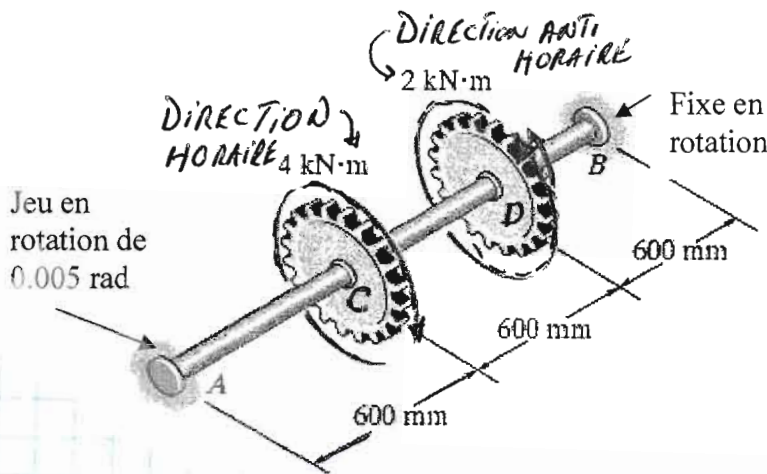
$$P_2 = (171013.33 + 399565.33) \text{ N} = 570578.6 \text{ N}$$

$$P_2 = \underline{570.6 \text{ kN}}$$

QUESTION # 3 (5points)

Un arbre ACDB possède un diamètre de 80 mm est constitué d'acier ($G= 75 \text{ GPa}$). Le joint B est fixe. Le joint A peut subir une rotation de 0.005 rad avant de devenir fixe (il y a donc un jeu en rotation au joint A). Lorsque les torques indiqués sont appliqués aux joints C et D:

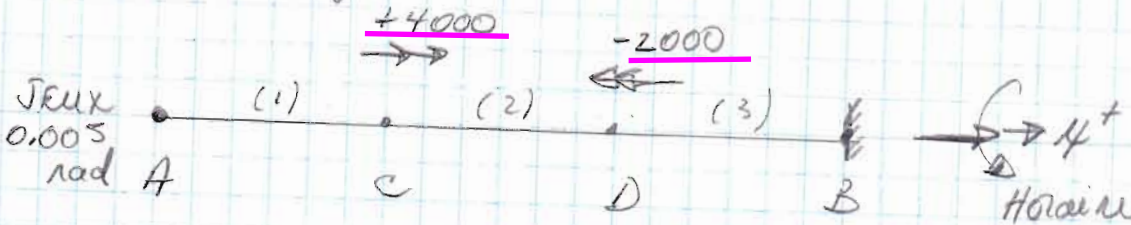
- (A) Calculez la contrainte de cisaillement maximale dans le segment AC, $\tau_{\text{max}}^{\text{AC}}$.
- (B) Calculez la contrainte de cisaillement maximale dans le segment CD, $\tau_{\text{max}}^{\text{CD}}$.
- (C) Calculez l'angle de rotation entre A et D, $\phi_{A/D}$ en rad.



Réponses

- (A) $\tau_{\text{max}}^{\text{AC}} = 28.18 \text{ MPa}$
- (B) $\tau_{\text{max}}^{\text{CD}} = 11.60 \text{ MPa}$
- (C) $\phi_{A/D} = 3.32 \times 10^{-3} \text{ rad}$

1. AXE Signes :

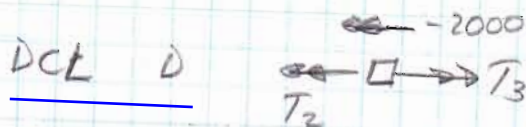


Méthode de flexibilité :

• Équilibre DCL :



$$-T_1 + T_2 + 4000 = 0 \quad T_2 = T_1 - 4000$$



$$-T_2 - 2000 + T_3 = 0 \quad T_2 = T_3 - 2000$$

$$T_3 = T_2 + 2000 = T_3 = (T_1 - 4000 + 2000)$$

$$T_3 = (T_1 - 2000)$$

(1)

• ΓΕΟΜΕΤΡΙΚΕ: $\bar{I}_{p1} = \bar{I}_{p2} = \bar{I}_{p3}$ $d_{ia} = 80 \text{ mm}$ $r = 40 \text{ mm}$

$$\frac{\pi r^4}{2} = \frac{\pi}{2} (0.04)^4 = \underline{4.021248 \times 10^{-6} \text{ m}^4}$$

• Compatibilit te: $\phi_1 + \phi_2 + \phi_3 = 0.005$

$$\frac{T_1 L_1}{G_1 \bar{I}_{p1}} + \frac{T_2 L_2}{G_2 \bar{I}_{p2}} + \frac{T_3 L_3}{G_3 \bar{I}_{p3}} = 0.005 \quad L_1 = L_2 = L_3 = 0.6 \text{ m}$$

$$G_1 = G_2 = G_3 = 75 \times 10^9 \text{ N/m}^2$$

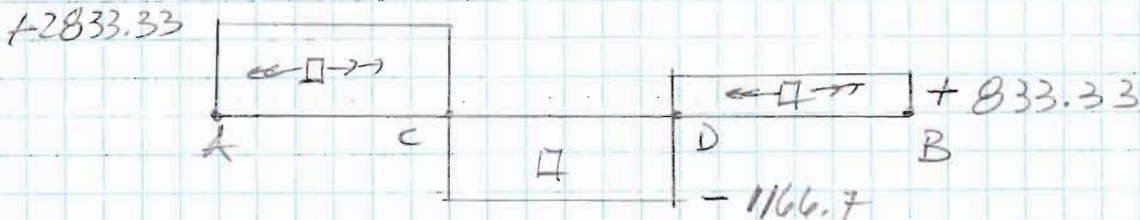
$$\frac{L_i}{G_i \bar{I}_{p_i}} = \frac{(0.6)}{(75 \times 10^9)(4.02124 \times 10^{-6})} = 2 \times 10^{-6}$$

$$\underline{T_1 (2 \times 10^{-6}) + T_2 (2 \times 10^{-6}) + T_3 (2 \times 10^{-6}) = 0.005}$$

$$T_1 + (T_1 - 4000) + (T_1 - 2000) = \frac{0.005}{2 \times 10^{-6}} = 2500$$

$$3T_1 = 2500 + 6000$$

$$\underline{T_1 = 8500/3 = 2833.33} \quad \underline{T_2 = -1166.7} \quad \underline{T_3 = +833.33}$$



$$\underline{\tau^{AC}} = \frac{(2833.33)(0.04)}{4.0212 \times 10^{-6}} \Rightarrow \underline{28.18 \text{ MPa}}$$

$$\underline{\tau^{CD}} = \frac{(-1166.7)(0.04)}{4.0212 \times 10^{-6}} \Rightarrow \underline{11.60 \text{ MPa}}$$

$$\underline{\phi_i = \left(\frac{L_i}{\bar{I}_{p_i} G_i} \right) T_i} \Rightarrow \phi_{A/D} = \phi_{A/C} + \phi_{C/D}$$

$$= \underline{+3.32 \times 10^{-3}} = \underline{5.635 \times 10^{-3} - 2.32 \times 10^{-4}} \quad (2)$$

QUESTION # 4 (5 points)

Considérez la poutre isostatique AB ci-dessous qui mesure 9m de longueur avec (1) une charge distribuée $w_1 = 100 \text{ N/m}$, (2) une charge concentrée $P_1 = 600 \text{ N}$ et (3) un moment concentré $M_1 = 1000 \text{ N-m}$ appliquée à $x = 7 \text{ m}$.

appliquée à $x = 5 \text{ m}$

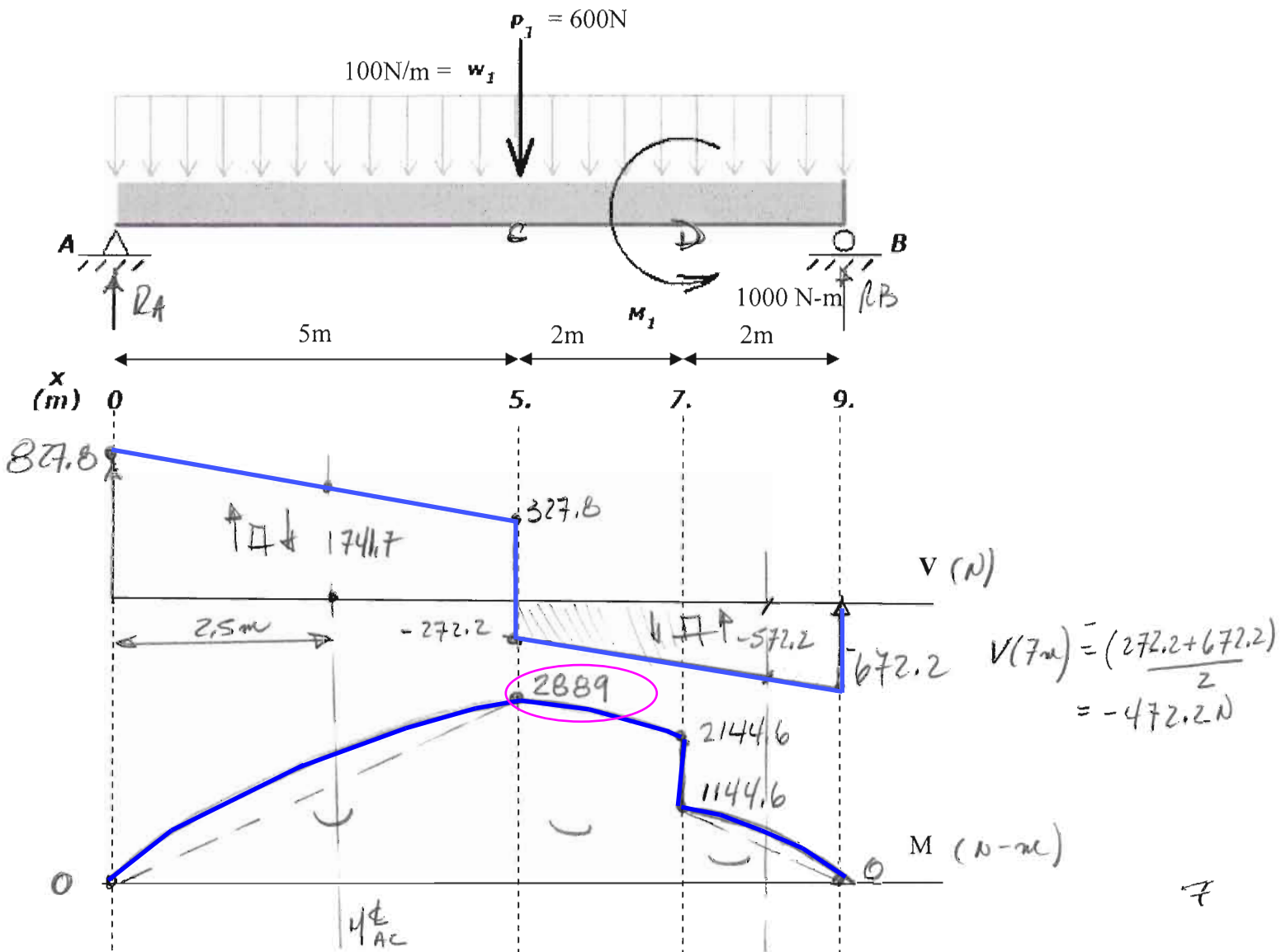
(A) Calculez les réactions R_A , R_B .

(B) Calculez et dessinez le diagramme des efforts tranchants V (kN) en indiquant les valeurs aux points $x = 0 \text{ m}$, 5 m , 7 m et 9 m ainsi que les valeurs maximales et minimales et leurs positions.

(C) Calculez et dessinez le diagramme des moments de flexion M (kN-m) en indiquant les valeurs aux points $x = 0 \text{ m}$, 5 m , 7 m et 9 m ainsi que les valeurs maximales et minimales et leurs positions.

Portez une attention particulière à la courbure concave ou convexe des segments de vos diagrammes.

RÉPONSES: $R_A = 827.78 \text{ N}$; $R_B = 672.22 \text{ N}$



(A) Calcul des réactions : (N-m)

• $\sum \overset{\circlearrowleft}{M}_A = 0$ $R_B(9) + 1000 - 600(5) - (100)(9) \left(\frac{9}{2}\right) = 0$

$R_B = \frac{-1000 + 3000 + 4050}{9} = \underline{672.22 \text{ N} \uparrow}$

• $\sum \overset{\uparrow}{F}_y = 0$ $R_A - (100)(9) - 600 + 672.22 = 0$
 $R_A = +900 + 600 - 672.22 = \underline{827.78 \text{ N} \uparrow}$

(B) diagramme V (N) : $V_A = R_A = 827.78 = \underline{827.8 \text{ N}}$

$V_C^- = 827.8 - (100 \text{ N/m})(5 \text{ m}) = 327.8 \text{ N}$

$V_C^+ = 327.8 - 600 = -272.2 \text{ N}$

$V_B = -272.2 - (100 \text{ N/m})(4 \text{ m}) = \underline{-672.2 \text{ N} \approx R_B}$

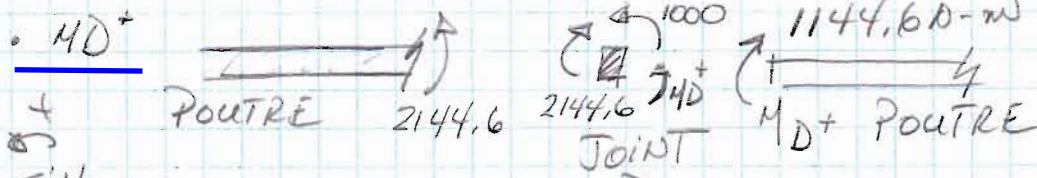
(C) diagramme M (N-m) : $dM = \int V(x) dx$ Σ aire diag V(x).

• $\underline{M_A = 0}$

• $\underline{M_C = 0 + \frac{(827.8 + 327.8)(5)}{2} = 2889 \text{ N-m} = M_{\text{MAX}}$

• $\underline{M_D^- = 2889 \text{ N-m} - \frac{(272.2 + 472.2)(2)}{2} = 2144.6 \text{ N-m}}$

• $\underline{M_D^+}$



$\underline{\sum \overset{\circlearrowleft}{M}_{\text{JOINT D}} = 0}$

$1000 - 2144.6 + M_D^+ = 0$

$M_D^+ = 2144.6 - 1000$

$M_D^+ = \underline{1144.6 \text{ N-m}}$

• $\underline{M_B = 0}$ Verification: $1144.6 - (472.2 + 672.2) \left(\frac{4}{2}\right) (2) = 0.2 \text{ N-m} \approx 0$

• Carbure \cup : Concave vs Convexe

$\underline{M_{AC}} = \frac{(827.8 + 741.7)(2.5)}{2} = 1961.8 > \frac{2889}{2} = 1444.5 \therefore \checkmark$

$\underline{M_{DB}} = \frac{(572.2 + 672.2)(1)}{2} = 622.2 > \frac{144.6}{2} = 72.3 \text{ N-m}$