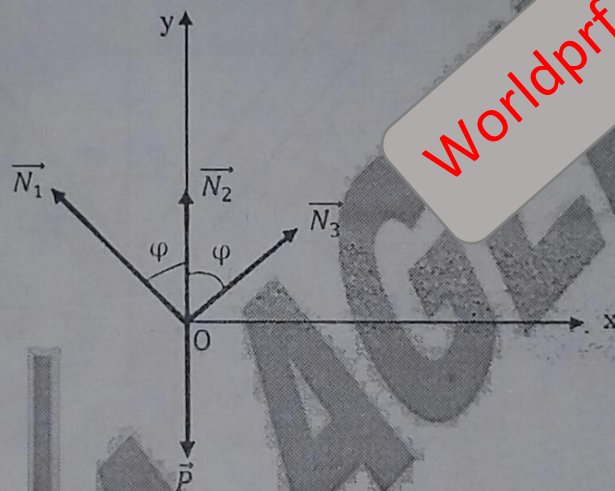


CONCOURS D'ENTREE EN 1<sup>ère</sup> ANNEE  
ENSET  
session de 2013  
CORRECTION DE L'EPREUVE DE SPECIALITE  
Série : F1, MF, CH, CM, MA

Exercice 1 :



1) Etudions l'équilibre de l'axe O et montrons que le système est hyperstatique

O est en équilibre si :

$$\begin{cases} \vec{P} + \vec{N}_1 + \vec{N}_2 + \vec{N}_3 = \vec{0} & (1) \\ \sum \mathcal{M}_0(\vec{F}_{Ext}) = 0 & (2) \end{cases}$$

Comme tous les efforts extérieurs se rencontrent en O, on a à nouveau :

$$\sum \mathcal{M}_0(\vec{F}_{Ext}) = 0$$

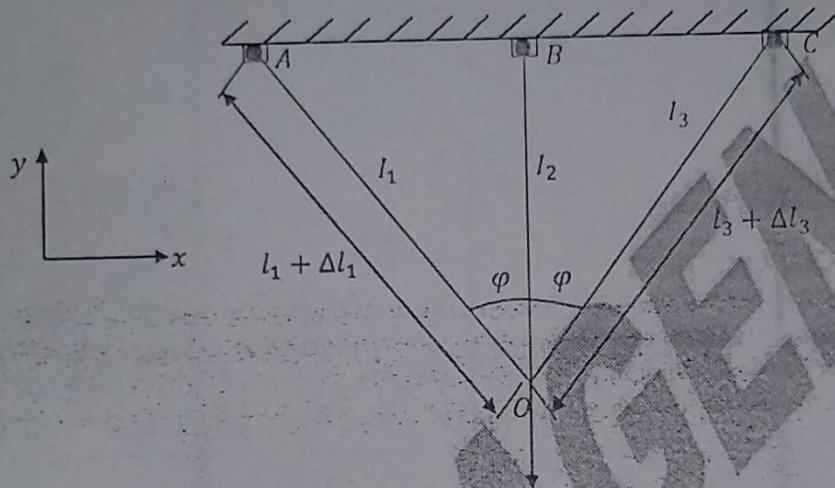
En projetant la relation (1) sur les axes on a :

$$\begin{cases} \text{suivant } (OX): N_3 \sin \varphi - N_1 \sin \varphi = 0 \Rightarrow N_1 = N_3 \\ \text{suivant } (OY): -P + N_1 \cos \varphi + N_2 + N_3 \cos \varphi = 0 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} N_1 = N_3 & (1) \\ N_1 \cos \varphi + N_2 + N_3 \cos \varphi = P & (2) \end{cases}$$

On trouve donc un système de deux équations à trois inconnues le système est donc hyperstatique.

2) Exprimons la relation entre les allongements des trois barres. On négligera la variation de  $\varphi$



$$\Delta\varphi = 0 \Rightarrow \cos\varphi = \frac{l_2}{l_1} = \frac{l_2 + \Delta l_2}{l_1 + \Delta l_1}$$

$$\Rightarrow l_2(l_1 + \Delta l_1) = l_1(l_2 + \Delta l_2)$$

$$\Rightarrow l_2\Delta l_1 = l_1\Delta l_2$$

$$\Rightarrow \frac{l_2}{l_1} = \frac{\Delta l_2}{\Delta l_1} = \cos\varphi$$

$$\begin{cases} \Delta l_2 = \Delta l_1 \cos\varphi \\ \Delta l_1 = \cos\varphi \end{cases}$$

3) Exprimons les efforts normaux dans les barres.

$$(1) \text{ dans } (3) \Leftrightarrow 2N_1\cos\varphi + N_2 = P \quad (3)$$

$$\text{Barre AO: } \frac{N_1}{S} = E \frac{\Delta l_1}{\Delta l_2} \Rightarrow \frac{N_1 l_1}{\Delta l_1} = ES$$

$$\text{Barre BO: } \frac{N_2 l_2}{\Delta l_2} = ES$$

$$\text{Barre CO: } \frac{N_3 l_3}{\Delta l_3} = ES$$

$$\Rightarrow \frac{N_1 l_1}{\Delta l_1} = \frac{N_2 l_2}{\Delta l_2} = \frac{N_3 l_3}{\Delta l_3} = ES$$

$$\Delta l_2 = \Delta l_1 \cos \varphi \quad \text{et} \quad \Delta l_1 = \Delta l_3$$

$$\frac{N_1 l_1}{\Delta l_1} = \frac{N_2 l_2}{\Delta l_2} \Rightarrow \frac{N_1 l_1}{\Delta l_1} = \frac{N_2 l_2}{\Delta l_1 \cos \varphi}$$

$$\Rightarrow N_1 l_1 = \frac{N_2 l_2}{\cos \varphi} \Rightarrow N_1 l_1 \cos \varphi = N_2 l_2$$

$$(3) \Rightarrow 2N_1 \cos \varphi + N_2 = P$$

$$\begin{cases} N_1 l_1 \cos \varphi = N_2 l_2 & (a) \\ 2N_1 \cos \varphi + N_2 = P & (b) \end{cases}$$

$$l_2 \times (b) + (a) \Rightarrow N_1 \cos \varphi (l_1 + l_2) = P l_2$$

$$\Rightarrow N_1 = P \frac{l_2}{(l_1 + 2l_2) \cos \varphi} = N_3$$

$$N_2 = P \frac{l_1}{(l_1 + 2l_2) \cos \varphi}$$

Or  $\cos \varphi = \frac{l_2}{l_1}$

$$\Rightarrow N_1 = \frac{P}{(1 + 2 \cos \varphi)} = N_3$$

$$N_2 = \frac{P}{(1 + 2 \cos \varphi) \cos \varphi}$$

$$AN: N_1 = N_3 = \frac{6000}{1 + 2 \cos 30^\circ} = 2196,15 \text{ N}$$

$$N_1 = N_3 = 2196,15 \text{ N}$$

$$N_2 = 2535,89 \text{ N}$$

4) On donne :  $S = \text{mm}^2$ ,  $\|\vec{P}\| = 6000 \text{ N}$ ,  $\varphi = 30^\circ$ . Calculons les contraintes d'extension dans les trois

Dans la barre AO:

$$\sigma_1 = \frac{N_1}{S} \quad AN: \sigma_1 = \frac{2196,15}{1} = 2196,15 \text{ N/mm}^2$$

$$\text{Donc } \boxed{\sigma_1 = \sigma_2 = 2196,15 \text{ N/mm}^2}$$

### Partie III : RESISTANCE DES MATERIAUX

$D$  : diamètre d'enroulement de l'hélice moyenne

$d$  : diamètre du fil

$n$  : nombre de spires utiles

**Cahier des charges :**

5- Le ressort doit être guidé dans un tube de  $\phi 52\text{mm}$

6- Charge maximale en fonctionnement normal :  $P_{\max} = 500\text{N}$

7- Rigidité approximative :  $k \approx 18 \text{ N/mm}$

8- Caractéristiques de l'acier de construction utilisé :

$$G = 84 \cdot 10^3 \text{ Mpa} ; \tau_e = 600 \text{ MPa} ; \tau_p = 400 \text{ MPa}$$

- **Condition d'encombrement :**

Pour assurer une certaine liberté dans le tube de  $\phi 52\text{mm}$ , nous prendrons  $D + d \approx 50$ . (1)

- **Condition de résistance pratique :**

$$\tau_{\max} \leq \tau_p \quad \text{avec} \quad \tau_{\max} = \frac{8P_{\max}D}{\pi d^3}$$

$$\text{soit } 10D \leq \pi d^3 \quad (2)$$

- **Condition de déformation**

$$f = \frac{8PD^3n}{Gd^4} \quad \text{avec} \quad P = kf \Rightarrow k = \frac{Gd^4}{8D^3n}$$

$$\text{Soit } 12D^3n = 7 \times 10^3 \times d^4 \quad (3)$$

Le système (1) et (2) permet la détermination des inconnus  $D$  et  $d$ . Le calcul doit nécessairement commencer par  $d$  car c'est un nombre normal. Après élimination de  $D$ , on obtient :

$$\pi d^3 + 10d - 500 \geq 0$$

Pour résoudre une telle inéquation, on peut utiliser une méthode graphique, on peut également utiliser un programme ou alors procéder par des approximations successives.

## Worldprf.com la référence

Méthodes par approximation successives:

Notons :  $f(d) = \pi d^3 + 10d - 500$

$$f'(d) = 3\pi d^2 + 10 > 0$$

$f$  est continue et croissante donc admet une seule racine réelle.

Si  $f(a) \times f(b) < 0 \Rightarrow a < d < b$  ainsi donc on a :

$$\begin{cases} f(5) = -57,3 \\ f(6) = 238,58 \end{cases} \Rightarrow 5 < d < 6$$
$$f(5,5) = 77,68 \Rightarrow 5 < d < 5,5$$
$$f(5,2) = -6,26 \Rightarrow 5,2 < d < 5,5$$

On prendra le nombre normal :

Donc  $D = 5,5 \text{ mm}$

par ailleurs,  $D + d \approx 50 \Rightarrow D \approx 44,5 \text{ mm}$

$$n = 6,057$$

La rigidité  $k$  étant approximative dans le but de simplifier les résultats. On prend

$n = 6 \text{ spires}$ .

Exercice 2 :

1- Déterminons  $D$  :

a) A partir de la condition de résistance

$$k\tau_{\max} \leq \frac{\tau_e}{S} = \tau_p$$

$$\tau_{\max} = \frac{M_{t_{\max}} D}{I_0} \frac{1}{2} \quad \text{avec } I_0 = \frac{\pi(D^4 - d^4)}{32}$$

$$\frac{16(M_{t_{\max}})k}{\pi(D^3 - \frac{d^4}{D})} \leq \frac{\tau_e}{S}$$

$$\Rightarrow \frac{k16M_{t_{\max}}}{\pi \frac{\tau_e}{S}} \leq D^3 - \frac{d^4}{D}$$

$$130\pi(D^4 - 20^4) - 3 \times 16 \times 1,7 \times 5 \times 10^4 D \geq 0$$

Notons :

$$f(D) = 408,4D^4 - 408 \cdot 10^4 D - 6534,5127 \cdot 10^4$$

donnons à  $D$  différentes valeurs  $a; b$

si  $f(a) \cdot f(b) < 0$ , alors  $a < D < b$

$d = 20 \text{ mm}$  justifie le choix de départ

$a = 24; b = 26$  comme valeur de départ de calcul

$$\begin{cases} f(24) = -2.77 \times 10^7 \\ f(26) = 1.5 \cdot 10^7 \end{cases} \Rightarrow 24 < D < 26$$

b) A partir de la condition de rigidité

Le type de construction nécessite une construction de  $0,5^\circ/\text{m}$

Condition de rigidité

$$\theta_{\max} \leq \theta_{\text{limite}} = 0,5 \cdot \frac{10}{180} \times \frac{1}{10^3}$$

$$\theta_{\max} = \frac{\mathcal{M}_t}{GI_0}; \theta_{\text{limite}} = 8,7266 \cdot 10^{-6} \text{ rad/mm}$$

$$\Rightarrow \frac{\mathcal{M}_t}{GI_0} \leq \frac{\alpha_{\text{limite}}}{l} = \theta_{\text{limite}}$$

$$\frac{32 \mathcal{M}_t}{\pi G \times \theta_{\text{limite}}} \leq D^4 - d^4$$

$$\Rightarrow D \geq \sqrt[4]{d^4 + \frac{32 \mathcal{M}_t}{\pi G \times \theta_{\text{limite}}}}$$

$$\text{AN: } D \geq 30,7 \text{ mm}$$

2- Déterminons la valeur de la déformation entre les deux sections A et B ( $\alpha_{AB}$ ).

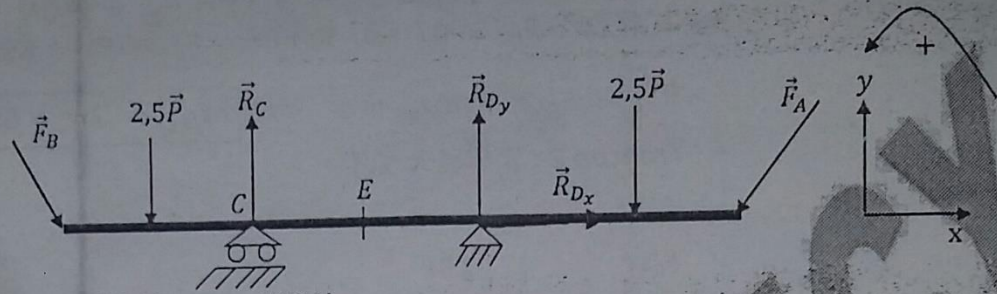
$$\alpha_{AB} = \frac{\mathcal{M}_t}{GI_0} \quad \text{avec } \mathcal{M}_t = G\theta l_0$$

$$\text{AN: } \alpha_{AB} = \frac{5 \cdot 10^4 \times 600 \times 32}{8 \times 10^4 \times \pi (30,7^4 - 20^4)} = 5,245 \times 10^{-3} \text{ rad}$$

$$\alpha_{AB} = 0,3^\circ$$

**Exercice 3 :**

9- Calculons les réactions aux appuis C et D.



$$\vec{F}_A \begin{cases} -450N \\ -650N \end{cases} \quad \vec{F}_B \begin{cases} 450N \\ -650N \end{cases} \quad d = 12 \text{ mm}; \quad \sigma_e = 150 \text{ MPa}; \quad P = 10 \text{ N/m}$$

La poutre est en équilibre si :

$$\vec{F}_B + \vec{F}_A + 2,5\vec{P} + \vec{R}_C + \vec{R}_D + 2,5\vec{P} = \vec{0} \quad \text{et} \quad \sum \mathcal{M}_E(\vec{F}_{Ext}) = \vec{0}$$

- Suivant l'axe (OX) :  $F_{Ax} + F_{Bx} + R_{Dx} = 0 \Rightarrow$

$$\boxed{R_{Dx} = -F_{Ax} - F_{Bx}}$$

AN:  $R_{Dx} = -450 + 450 = 0$

Donc  $\boxed{R_{Dx} = 0}$

- Suivant l'axe (OY) :

$$F_{By} - 2,5P + R_C + R_{Dy} - 2,5P + F_{Ay} = 0$$

$$\Rightarrow \boxed{R_C + R_{Dy} = 5P - F_{By} - F_{Ay}}$$

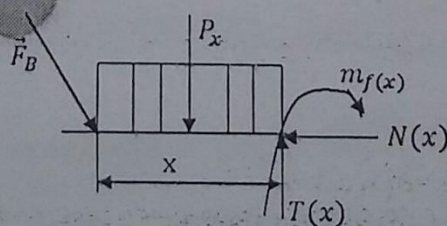
$$\sum \mathcal{M}_E(\vec{F}_{Ext}) = \vec{0} \Rightarrow R_C = R_{Dy}$$

D'où  $\boxed{R_C = R_{Dy} = \frac{1}{2}(5P - F_{By} - F_{Ay})}$

AN:  $\boxed{R_C = R_{Dy} = 675N}$

10- Traçons les courbes de  $|N(x)|$  ;  $|T(x)|$  ; et  $|mf_z(x)|$

- Tronçon 1 :  $0 \leq x \leq 2\pi$

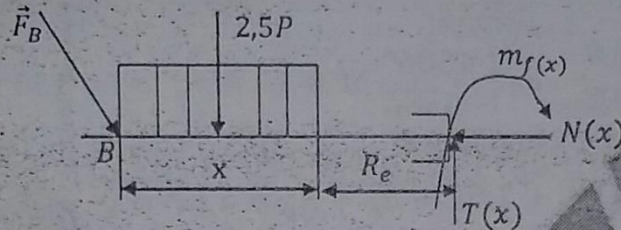


$$-N(x) + F_{Bx} = 0 \Rightarrow N(x) = F_{Bx} = 450N$$

$$-Px + T(x) + F_{By} = 0 \Rightarrow T(x) = -F_{By} + Px = 650 + 10x$$

$$-P \frac{x^2}{2} + F_{By}x + m_f(x) = 0 \Rightarrow \boxed{m_f(x) = 5x^2 + 650x}$$

- **Tronçon 2:  $2,5 \leq x \leq 4$**



$$-N(x) + F_{Bx} = 0 \Rightarrow N(x) = F_{Bx} = 450N$$

$$T(x) + F_{By} + R_C - 2,5P = 0 \Rightarrow T(x) = 2,5P - R_C - F_{By}$$

$$\Rightarrow T(x) = 25 - 675 + 650 = 0$$

$$T(x) = 0$$

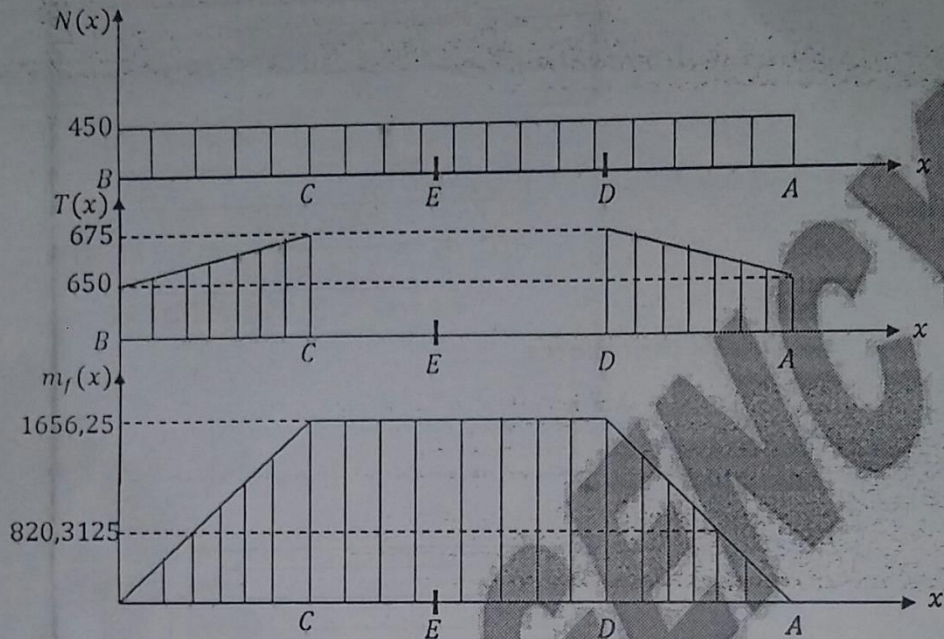
$$m_f(x) + (x - 2,5)R_C - \left(x - \frac{2,5}{2}\right) \times 2,5P + F_{By}x = 0$$

$$m_f(x) = (x - 1,25) \times 2,5P - F_{By}x + (2,5 - x)R_C$$

$$\text{AN: } \boxed{m_f(x) = 1656,25}$$

Le chargement étant symétrique par rapport à E, alors les efforts restent identiques dans la portion [EA]





11- Déduisons  $|N(x)|_{max}$  ;  $|T(x)|_{max}$  et  $|m_{f_z}(x)|_{max}$

$$|N(x)|_{max} = 450 N ; |T(x)|_{max} = 675 N ; |m_{f_z}(x)|_{max} = 1656,25 N.m$$

12- Déduisons  $|N(x)|_{max}$  ;  $|T(x)|_{max}$  et  $|m_{f_z}(x)|_{max}$  à  $x = 5m$

$$|N(x)|_{max} = 450 N ; |T(x)|_{max} = 675 N ; |m_{f_z}(x)|_{max} = 1656,25 N.m$$

13- Calculons les contraintes maximales et fléchissant (resp.  $\sigma_1, \sigma_2$  et  $\sigma_3$ ) à  $x = 5m$  et traçons la répartition des contraintes correspondantes

$$\text{On a: } \sigma_1 = \frac{|N(x)|_{max}}{S} \text{ or } S = \frac{\pi d^2}{4} \Rightarrow \sigma_1 = \frac{|N(x)|_{max} \times 4}{\pi d^2}$$

$$AN: \sigma_1 = \frac{4 \times 450}{3,14 \times 12^2} = 3,98 \text{ MPa} \text{ Donc } \sigma_1 = 3,98 \text{ MPa}$$

$$\text{Par ailleurs, } \sigma_2 = \frac{|m_{f_z}(x)|_{max}}{I} \left(\frac{d}{2}\right) \text{ or } I = \frac{\pi d^4}{64}$$

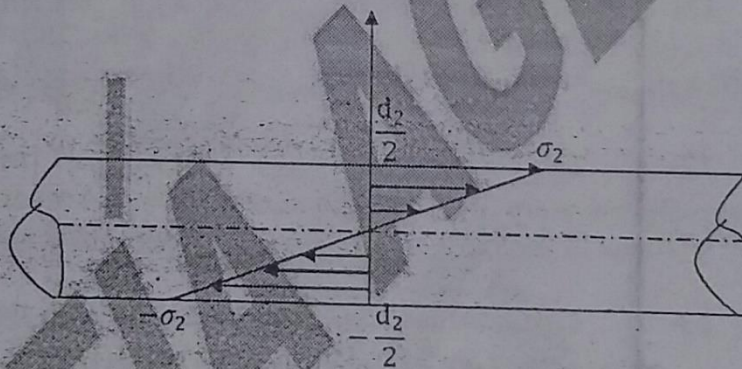
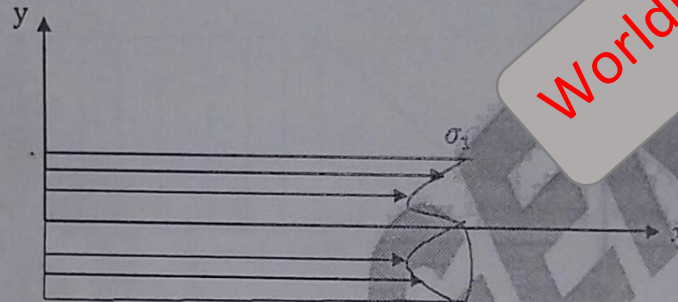
Donc  $\sigma_2 = \frac{32 \times |mf_z(x)|_{max}}{\pi d^3}$  AN:  $\sigma_2 = 9,76 \text{ MPa}$

$$\sigma_T = \frac{|T(x)|_{max}}{S} = \frac{4 \times |T(x)|_{max}}{\pi d^4}$$

AN:  $\sigma_T = \frac{4 \times 675}{3,14 \times 12^2} = 5,971 \text{ MPa}$

$\sigma_T = 5,971 \text{ MPa}$

Tracé des contraintes



14- Vérifions que la poutre résiste.

La poutre résiste si  $\frac{|N(x)|_{max}}{S} + \frac{|mf_z(x)|_{max}}{I} \left(\frac{d}{2}\right) \leq \frac{\sigma_e}{S}$

ie  $\sigma_1 + \sigma_2 \leq \frac{\sigma_e}{S}$

$\sigma_1 + \sigma_2 = 13,74 \text{ MPa}$  or  $\frac{\sigma_e}{S} = 50 \text{ MPa}$

Donc la poutre résiste

15- Déterminons la valeur de  $y'$  en A. Et déduisons l'angle  $\varphi_A$  de la déformée en A

## Worldprf.com la référence

$$EIy'' = -\mathcal{M}_f(x) \Rightarrow \begin{cases} x \in [0; 2,5] , & EIy'' = -5x^2 - 650x \\ x \in [2,5; 4], & EIy'' = -165,25 \end{cases}$$

$$\begin{cases} EIy' = -\frac{5}{3}x^3 - 325x^2 + c_1 , & x \in [0; 2,5] \\ EIy' = -1656,25x + c_2 , & x \in [2,5; 4] \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} -\frac{5}{12}x^4 - \frac{325}{3}x^3 + c_1x + c_3 , & 0 \leq x \leq 2,5 \\ EIy = -\frac{1656,25}{2}x^2 + c_2x + c_4 , & 2,5 \leq x \leq 4 \end{cases}$$

$$y_c = y(2,5) = 0$$

$$\Rightarrow EIy'(x_A) = EIy'(x_B) = -\frac{5}{3}x_B^3 - 325x_B^2 + c_1$$

$$\Rightarrow \varphi_A = \frac{1}{y_A}$$

Vous retrouverez régulièrement sur [worldprf.com](https://worldprf.com) les informations sur les concours et les examens nationaux, les épreuves avec corrigés, les offres d'emploi de tous les domaines, les micro formations dans les domaines technologiques, etc. Également disponibles sur [worldprf](https://worldprf.com), les Anciens sujets avec propositions de corrigés des concours dans plusieurs Pays. Nous faisons des mises à jour tous les jours. Si vous ne trouvez pas celle que vous cherchez, revenez plus tard vérifier les nouvelles mises à jour.

Téléchargez sur [Worldprf.com](https://worldprf.com) toutes les épreuves des concours et examens nationaux avec corrigés dans les Pays Africains.