

Devoir de Rattrapage

Durée : 1h30 – Les documents de cours ne sont pas autorisés

EXERCICE 1 : (06 POINTS)

Déterminer la rotation de la section libre (au nœud 3) de la structure de la figure ci-dessous.

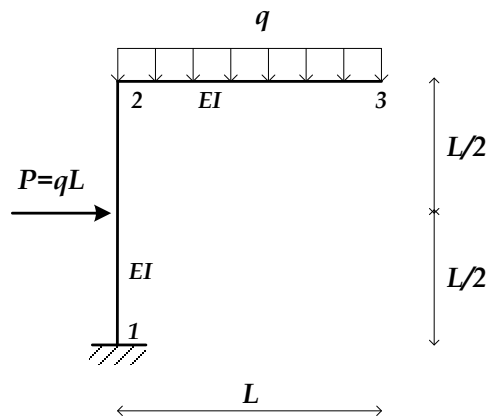


Figure 1.

EXERCICE 2 : (14 POINTS)

On considère le portique de la figure 2. On demande d'analyser cette structure par la méthode des rotations. Les déformations dues à N et T seront négligées.

1. Identifier les ddl (inconnues) de la structure (1pt) ;
2. Ecrire le système à résoudre (4pts) ;
3. Déterminer les inconnues (ddl) (2pts) ;
4. Déterminer les moments aux extrémités des barres et tracer les diagrammes de M et T (4pts).
5. Retracer les diagrammes de M et de T si on supprime la charge concentrée P (3pts).

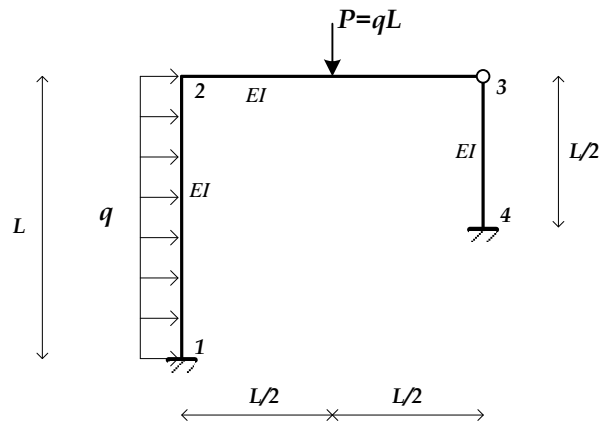


Figure 2.

AN : $L = 5\text{m}$; $q = 20\text{kN/m}$

Bon Courage

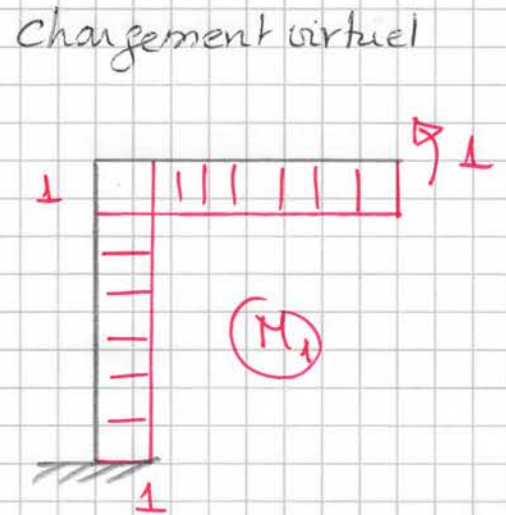
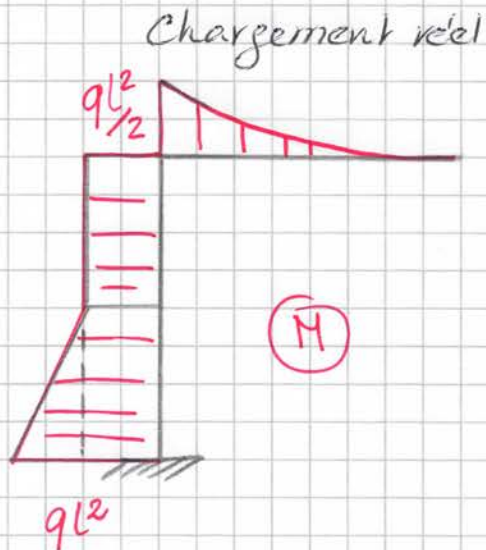
Eléments de Correction

Devoir de Rattrapage

29 juin 2015

Exercice 1 :

Pour déterminer la rotation de la section libre (noeud 3) sur va appliquer le PTV.



$$\text{PTV} \Rightarrow \theta_3 = \int_{\text{Structure}} \frac{MM_1}{EI} dx.$$

Tableau des intégrales de Mohr :

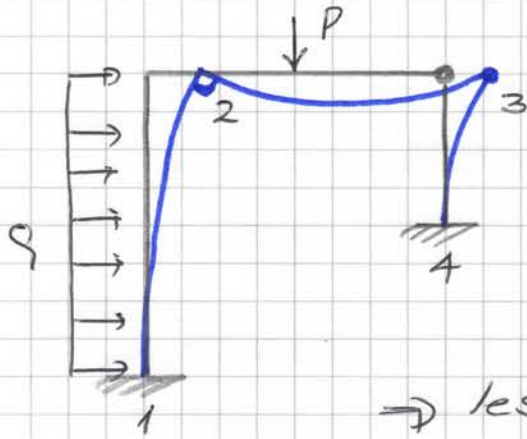
$$\theta_3 = -\frac{42}{EI} \underbrace{\frac{1}{2} \cdot \frac{qL^2}{2} \cdot 1}_{\triangle \quad \square} + \frac{L}{EI} \underbrace{\frac{qL^2}{2} \cdot 1}_{\square \quad \square} + \frac{1}{3} \cdot \frac{qL^2}{2} \cdot 1 \quad \square \quad \triangle$$

$$\theta_3 = -\frac{qL^2}{EI} \left[\frac{4}{8} + \frac{4}{2} + \frac{4}{6} \right]$$

$$\theta_3 = -\frac{19}{24} \frac{qL^3}{EI}$$

Exercice 2 :

1°



θ_1 et θ_4 nuls.

$\psi_{23} = 0$.

$\psi_{12} = \Delta/L$ et $\psi_{34} = \Delta/L_2$

$\Rightarrow \psi_{34} = 2 \cdot \psi_{12}$

\Rightarrow les inconnues du problème : θ_2 et ψ_{12}

2° - Expressions des moments de flexion :

• Poutre 1-2 : $m_{12} = qL^2/12$; $m_{23} = -qL^2/12$

$$\Pi_{12} = \frac{2EI}{L} (\theta_2 - 3\psi_{12}) + qL^2/12$$

$$\Pi_{21} = \frac{2EI}{L} (2\theta_2 - 3\psi_{12}) - qL^2/12$$

• Poutre 2-3 : $m_{23} = PL/8$; $m_{32} = -PL/8$

la poutre est rigide-articulée :

$$\Pi_{23} = \frac{3EI}{L} (\theta_2 - \psi_{23}) + m_{23} - \frac{1}{2} m_{32} = \frac{3EI}{L} \theta_2 + \frac{3PL}{16}$$

$$\Pi_{32} = 0 \quad (\text{Articulation}).$$

• Poutre 3-4 : $m_{34} = 0$; $m_{43} = 0$

la poutre est articulée-encastée :

$$\Pi_{34} = 0 \quad (\text{Articulation})$$

$$\Pi_{43} = \frac{3EI}{L} (\theta_3 - \psi_{34}) = -\frac{3EI}{L} \psi_{34} = -\frac{6EI}{L} \cdot \psi_{12}$$

les Equations d'équilibre :

Commençons par l'équilibre du nœud 2 : $M_{21} + M_{23} = 0$.

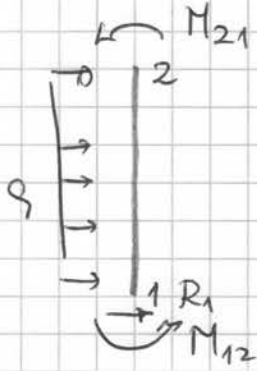
Cela donne :

$$4\theta_2 - 6\psi_{12} + 3\theta_2 = \left(\frac{qL^2}{12} - \frac{3PL}{16} \right) \cdot \frac{4}{EI}$$

$$\Rightarrow 7\theta_2 - 6\psi_{12} = \left(\frac{qL^2}{12} - \frac{3PL}{16} \right) \cdot \frac{4}{EI} \quad (1)$$

Équilibre de forces horizontales: $qL + R_1 + R_4 = 0$.

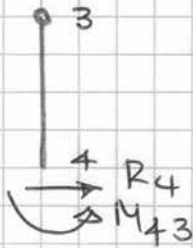
$R_1 = ?$



$$\sum M/2 = 0 \Rightarrow M_{12} + M_{21} + R_1 \cdot L + q \cdot \frac{L^2}{2} = 0$$

$$\Rightarrow R_1 = - \frac{M_{12} + M_{21}}{L} - \frac{qL}{2}$$

$R_4 = ?$



$$\sum M/3 = 0 \Rightarrow R_4 \cdot \frac{L}{2} + M_{43} = 0$$

$$\Rightarrow R_4 = - \frac{2M_{43}}{L}$$

L'équation d'équilibre s'écrit donc:

$$qL + R_1 + R_4 = 0$$

$$\Rightarrow qL - \frac{M_{12} + M_{21}}{L} - \frac{qL}{2} - 2 \cdot \frac{M_{43}}{L} = 0$$

$$\Rightarrow M_{12} + M_{21} + 2 \cdot M_{43} = \frac{qL^2}{2}$$

$$6\theta_2 - 12\psi_{12} - 24\psi_{12} = \frac{qL^3}{2EI}$$

$$\Rightarrow -6\theta_2 + 36\psi_{12} = -\frac{qL^3}{2EI} \quad (2)$$

Les équations (1) et (2) forment le système à résoudre:

$$\begin{bmatrix} 7 & -6 \\ -6 & 36 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \theta_2 \\ \psi_{12} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{qL^3}{12EI} - \frac{3PL^2}{16EI} \\ -\frac{qL^3}{2EI} \end{Bmatrix}$$

3°) Résolution du système:

$$\begin{Bmatrix} \theta_2 \\ \psi_{12} \end{Bmatrix} = \frac{1}{36 \cdot 6} \begin{bmatrix} 36 & 6 \\ 6 & 7 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} -5/48 \\ -1/2 \end{Bmatrix} \cdot \frac{qL^3}{EI}$$

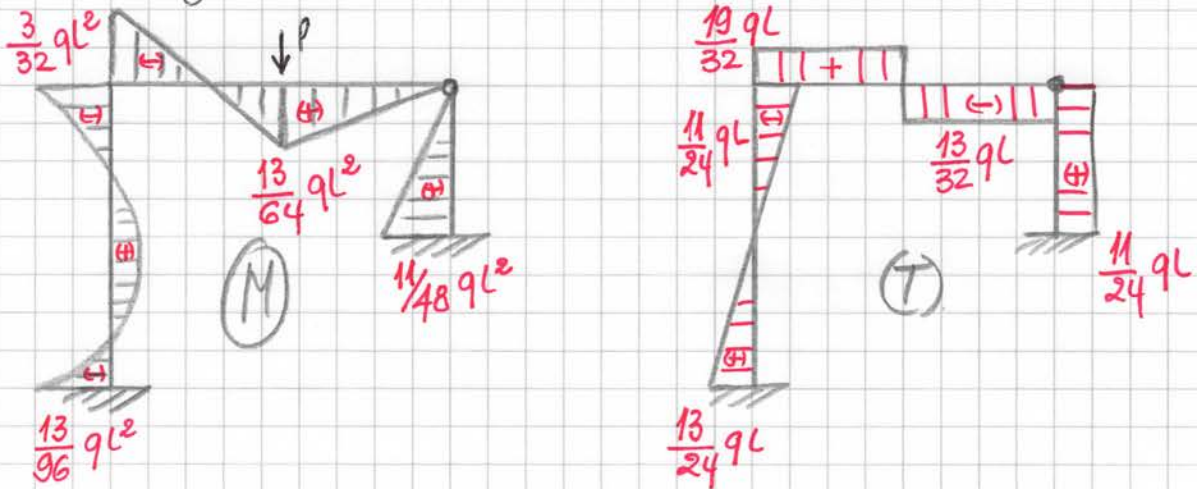
On obtient :

$$\theta_2 = -\frac{ql^3}{32EI} ; \varphi_{12} = \frac{-11ql^3}{576EI} ; \varphi_{34} = \frac{-11ql^3}{288EI}$$

4° Détermination des moments aux extrémités :

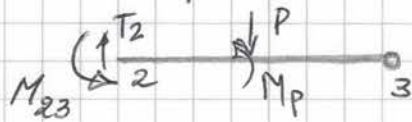
$$M_{12} = \frac{13}{96} ql^2 ; M_{21} = -\frac{3}{32} ql^2 ; M_{23} = \frac{3}{32} ql^2 ; M_{43} = \frac{11}{48} ql^2$$

④ où le diagramme suivant :



⚠ Moment sous la charge concentrée \$P\$:

Faisons une coupure



$$T_2 = ? \quad \sum M/3 = 0 \Rightarrow M_{23} + P \cdot \frac{1}{2} - T_2 \cdot l = 0 \Rightarrow T_2 = \frac{M_{23}}{l} + \frac{P}{2}$$

$$\Rightarrow T_2 = \frac{19}{32} ql$$

$$M_p = ? \quad \sum M/p = 0 \Rightarrow M_p + M_{23} - T_2 \cdot \frac{1}{2} = 0$$

$$\Rightarrow M_p = T_2 \cdot \frac{1}{2} - M_{23} = \frac{19}{32} ql \cdot \frac{1}{2} - \frac{3}{32} ql^2$$

$$\Rightarrow M_p = \frac{13}{64} ql^2$$

5° Si on supprime la charge P, le système à résoudre s'écrit :

$$\begin{Bmatrix} \theta_2 \\ \varphi_{12} \end{Bmatrix} = \frac{1}{36EI} \begin{bmatrix} 36 & 6 \\ 6 & 4 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 1/12 \\ -1/2 \end{Bmatrix} \frac{qL^3}{EI}$$

on obtient alors :

$$\theta_2 = 0 \quad ; \quad \varphi_{12} = -\frac{qL^3}{72EI} \quad ; \quad \varphi_{34} = -\frac{qL^3}{36EI}$$

*
↳ Cela simplifie les calculs ⚠

les moments s'écrivent donc :

$$M_{12} = \frac{qL^2}{6} \quad ; \quad M_{21} = 0 \quad ; \quad M_{23} = 0 \quad ; \quad M_{43} = \frac{qL^2}{6}$$

⊙ où les diagrammes suivants :

