

Test de Structures 2^{ème} Année

Durée 3 Heures

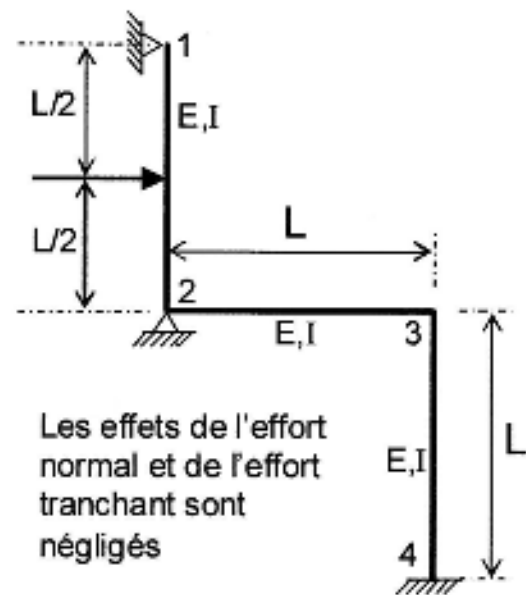
EXERCICE N°1

1. Pour chaque méthode manuelle utilisable pour l'étude de la structure ci-contre

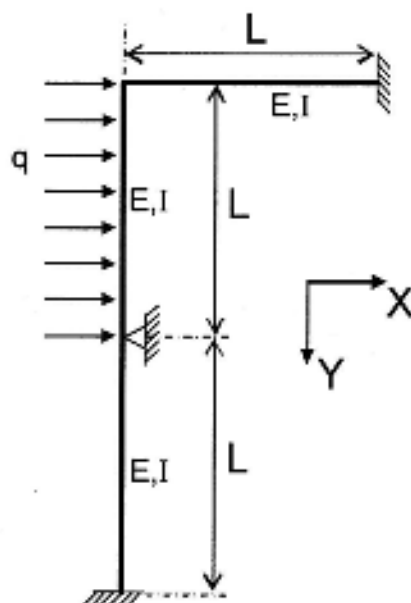
- Définir les inconnues pour le problème posé
- Préciser le concept physique à associer à chaque méthode.

2. Résoudre par la méthode de votre choix :

- Ecrire le système d'équations et Calculer les inconnues.
- Tracer les diagrammes des efforts .
- Tracer la déformée, sans faire de calcul.
- Calculer le déplacement horizontal du noeud 3.



EXERCICE N° 2

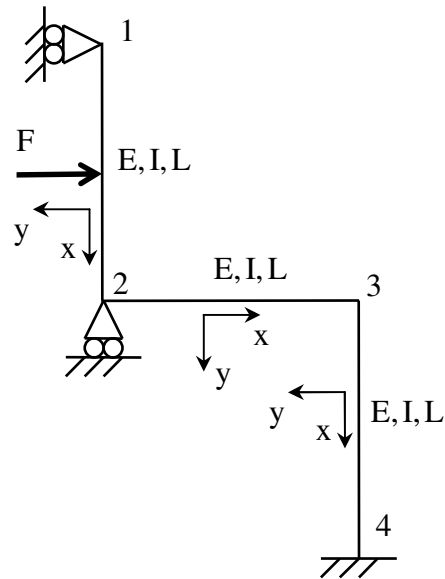


Pour l'étude de la structure ci-contre, et dans le repère global porté sur la figure :

En supposant que les effets de l'effort tranchant sont négligeables:

1. Etablir la matrice de rigidité assemblée en fonction de E, S, I et L .
2. Ecrire le second membre.
3. Ecrire le système final après introduction des conditions aux limites
4. Que devient le système si l'on néglige aussi l'effet d'effort normal ?
5. En négligeant les déplacements dus à l'effort normal, déterminer les inconnues primaires.
6. Calculer les réactions d'appui.

Exercice 1



Méthode des forces

Système hyperstatique de degré 2

Les 2 inconnues sont de type statique (actions de liaison en 1 et 2 par exemple)

Les équations à mettre en place sont de type cinématique (les déplacements horizontal en 1 et vertical en 2 sont nuls)

Méthode des rotations

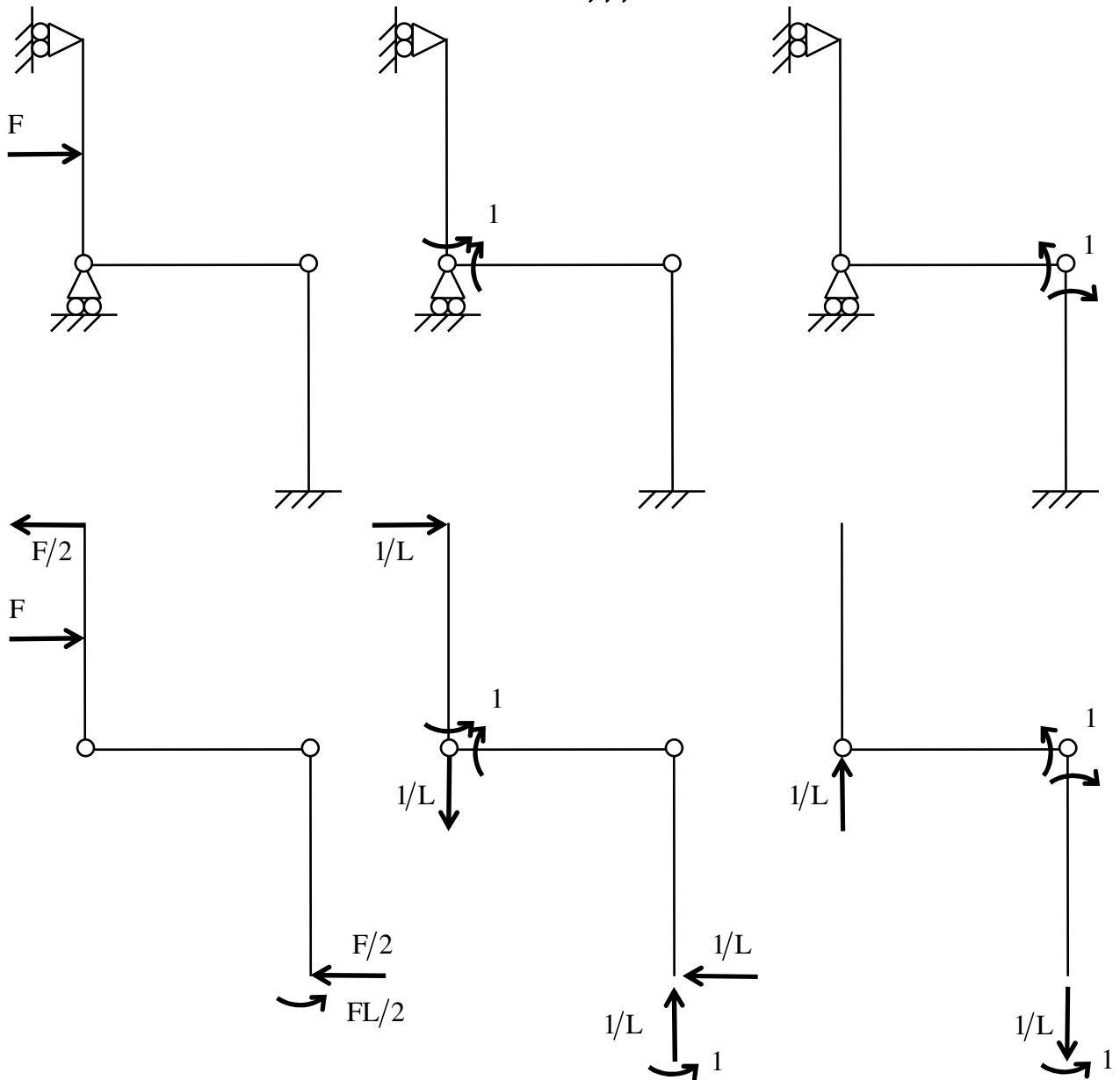
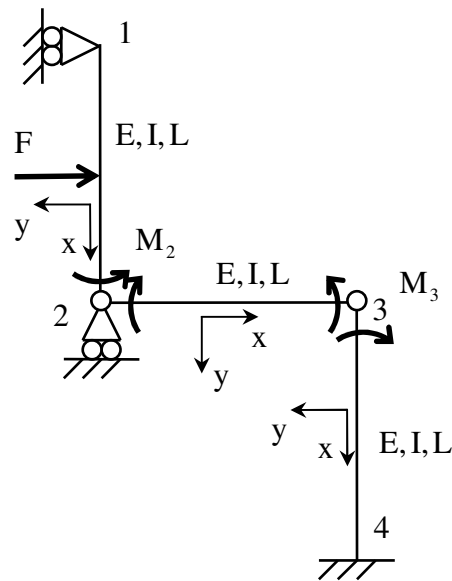
Les déformations d'effort normal et effort tranchant sont négligeables par rapport à celles du moment fléchissant.

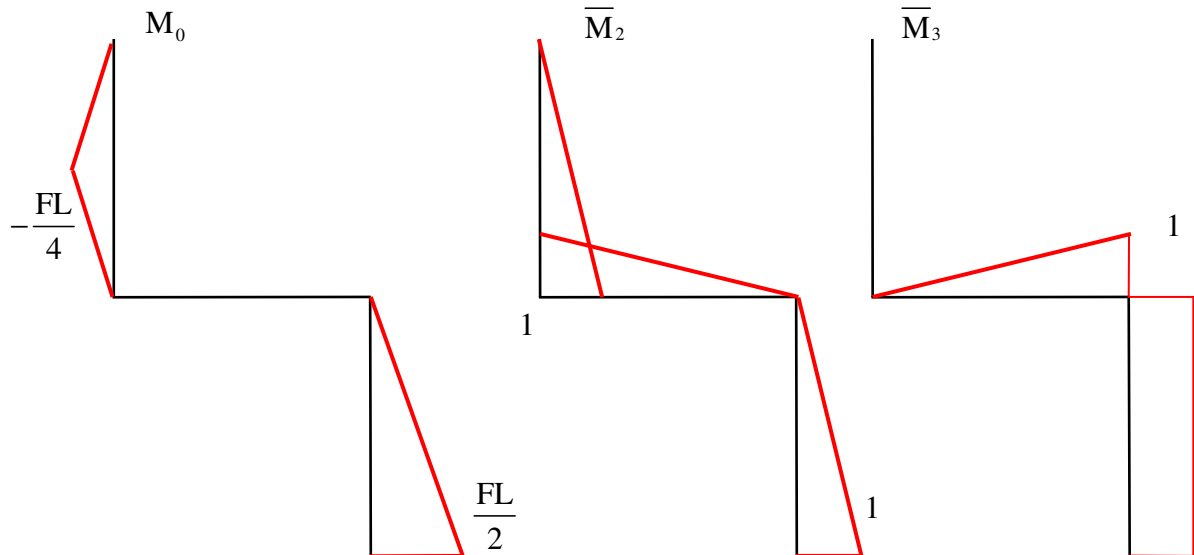
Les 4 inconnues sont de type cinématique (rotation en 1, 2 et 3 et rotation d'ensemble de la barre 3-4)

Les équations à mettre en place sont de type statique (équations d'équilibre ou PTV)

Remarque : en exprimant $M_{12} = 0$ on substitue l'inconnue β_1 et on se ramène à un système linéaire à 3 inconnues.

Résolution par la méthode des forces (1/2)





$$\delta_{02} = \frac{1}{4} \left(-\frac{FL}{4} \right) \frac{L}{EI} + \frac{1}{3} \frac{FL}{2} \frac{L}{EI} = \frac{5}{48} \frac{FL^2}{EI}$$

$$\delta_{03} = \frac{1}{2} \frac{FL}{2} \frac{L}{EI} = \frac{1}{4} \frac{FL^2}{EI}$$

$$\delta_{22} = \frac{L}{EI}$$

$$\delta_{33} = \frac{4}{3} \frac{L}{EI}$$

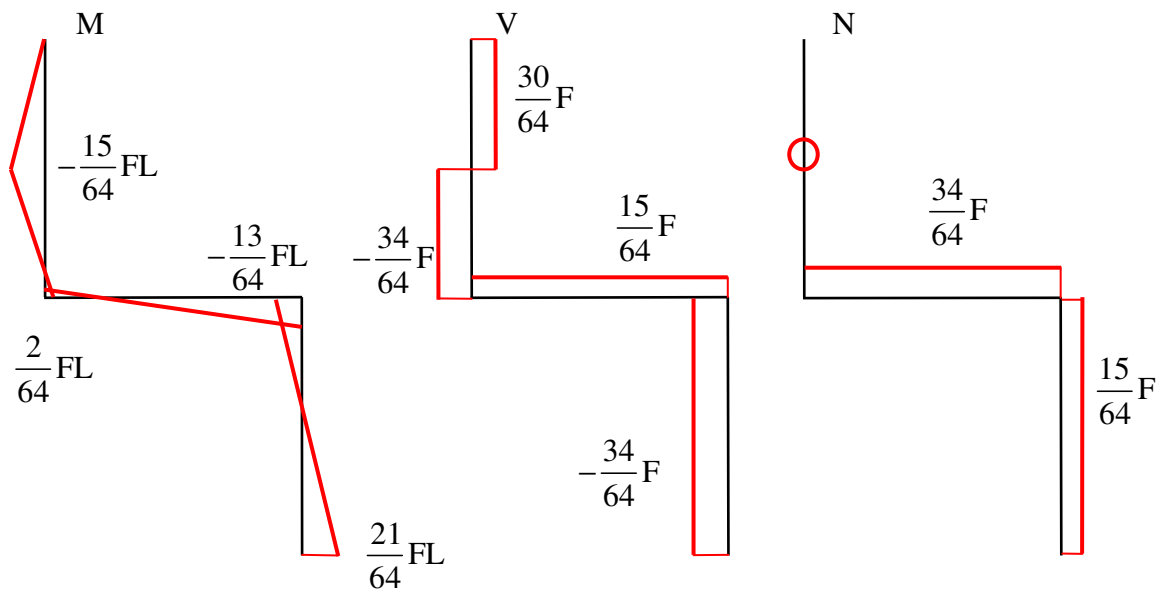
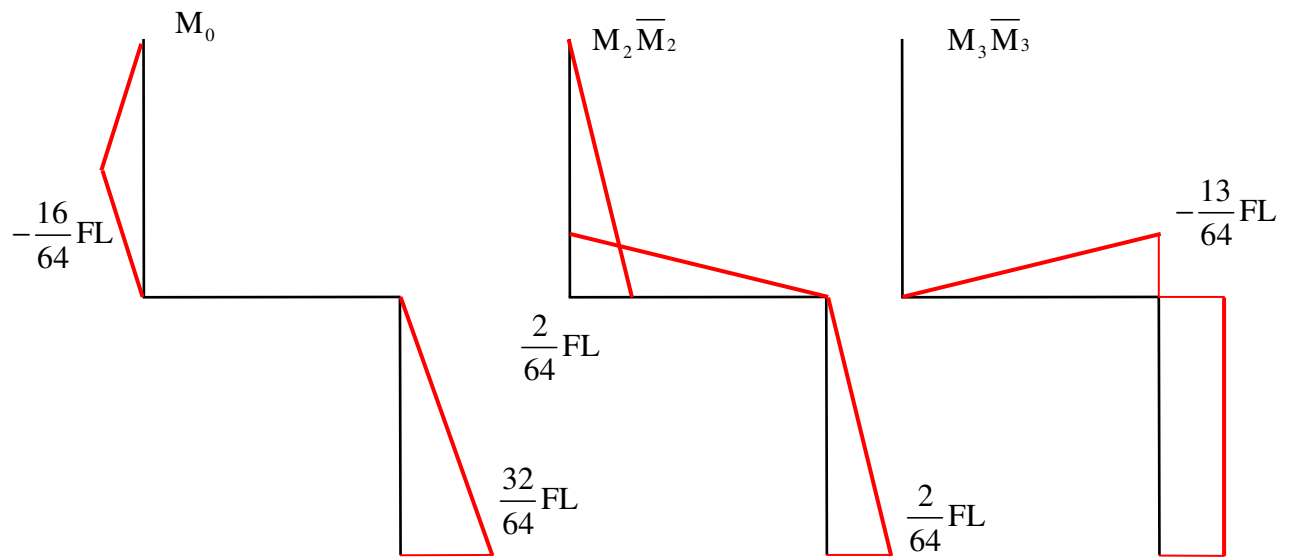
$$\delta_{23} = \frac{2}{3} \frac{L}{EI}$$

$$\frac{1}{3} \frac{L}{EI} \begin{bmatrix} 3 & 2 \\ 2 & 4 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} M_2 \\ M_3 \end{pmatrix} = \frac{1}{48} \frac{FL^2}{EI} \begin{pmatrix} -5 \\ -12 \end{pmatrix}$$

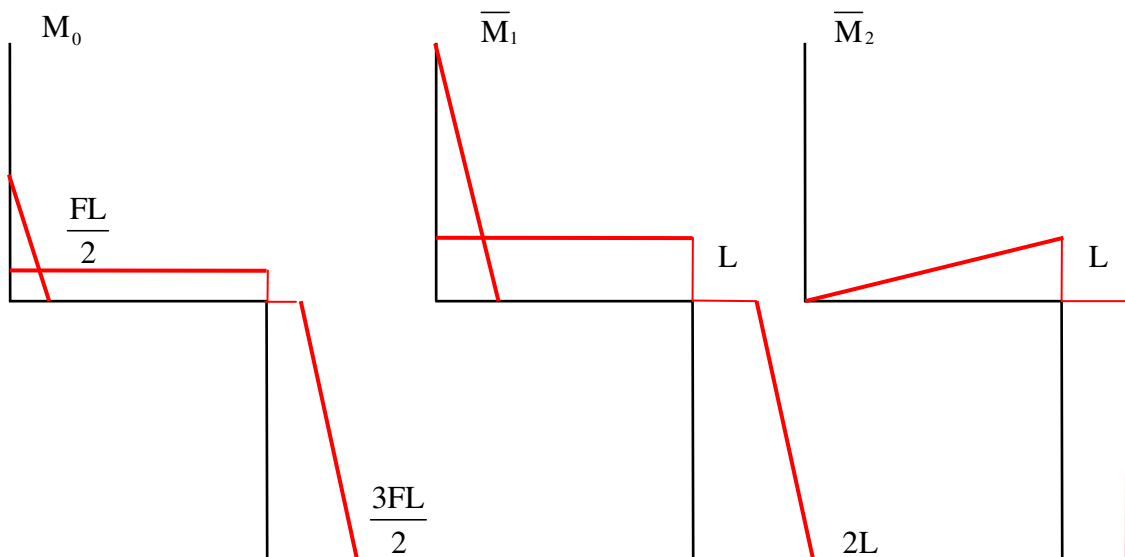
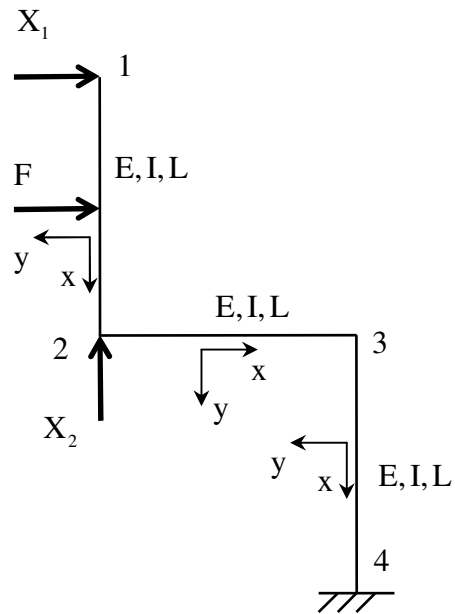
$$\begin{pmatrix} M_2 \\ M_3 \end{pmatrix} = \frac{1}{16} FL \frac{1}{8} \begin{bmatrix} 4 & -2 \\ -2 & 3 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} -5 \\ -12 \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} M_2 \\ M_3 \end{pmatrix} = \frac{1}{128} FL \begin{pmatrix} 4 \\ -26 \end{pmatrix}$$

$$\begin{cases} M_2 = \frac{2}{64} FL \\ M_3 = -\frac{13}{64} FL \end{cases}$$



Résolution par la méthode des forces (2/2)



$$\delta_{01} = \frac{5}{12} \frac{FL}{2} L \frac{L}{2EI} + \frac{FL}{2} L \frac{L}{EI} + \frac{19}{6} \frac{FL}{2} L \frac{L}{EI} = \frac{35}{16} \frac{FL^3}{EI}$$

$$\delta_{02} = \frac{1}{2} \frac{FL}{2} L \frac{L}{EI} + 2 \frac{FL}{2} L \frac{L}{EI} = \frac{5}{4} \frac{FL^3}{EI}$$

$$\delta_{11} = \frac{1}{3} LL \frac{L}{EI} + LL \frac{L}{EI} + \frac{7}{3} LL \frac{L}{EI} = \frac{11}{3} \frac{L^3}{EI}$$

$$\delta_{22} = \frac{1}{3} LL \frac{L}{EI} + LL \frac{L}{EI} = \frac{4}{3} \frac{L^3}{EI}$$

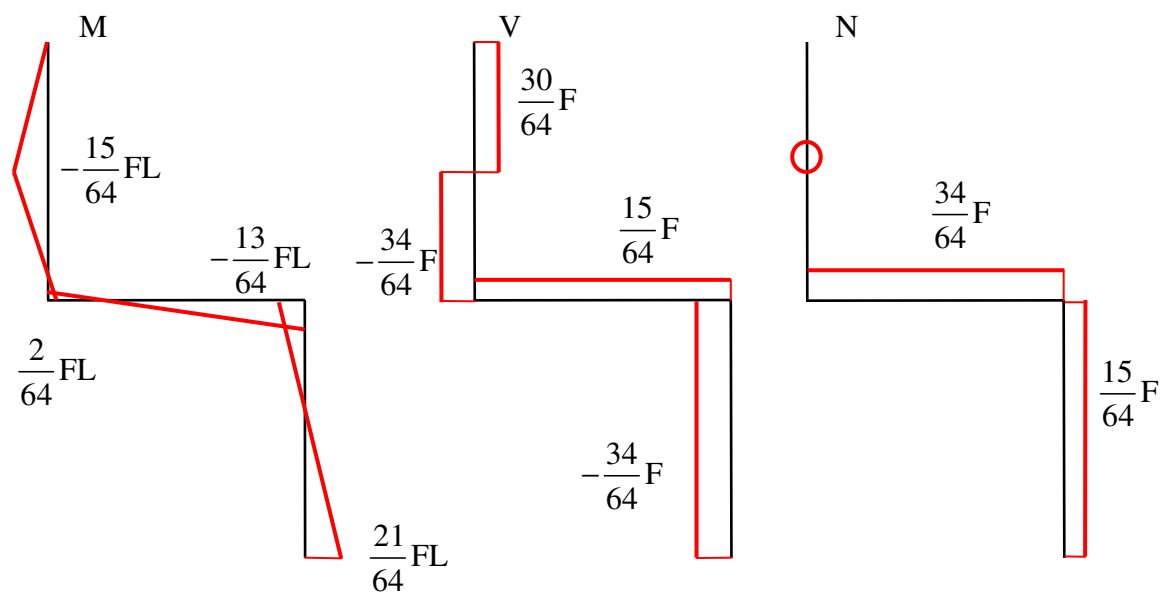
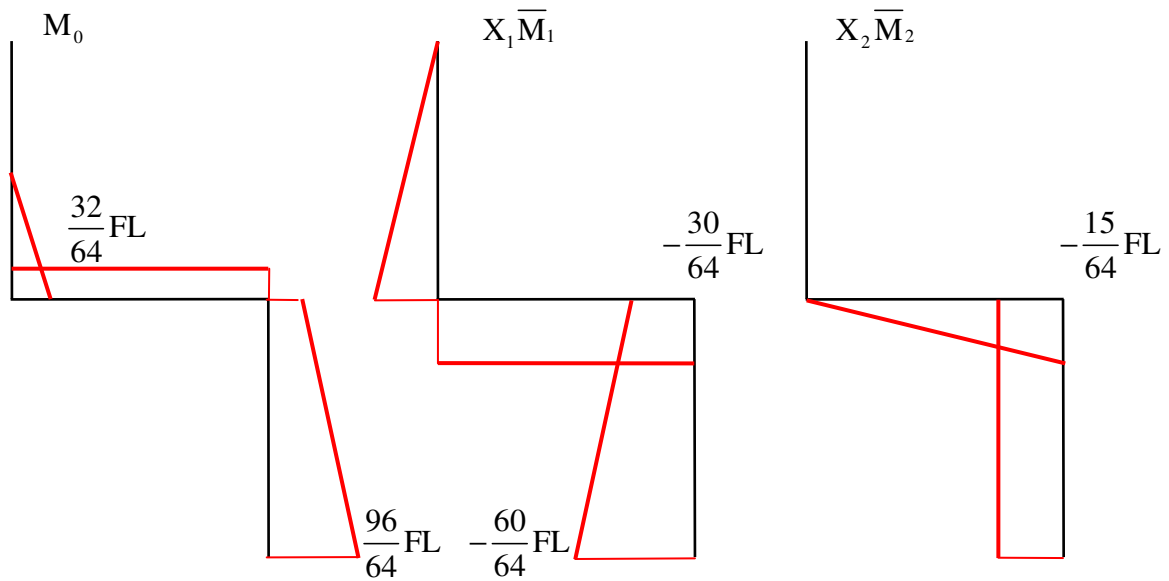
$$\delta_{12} = \frac{1}{2} LL \frac{L}{EI} + \frac{3}{2} LL \frac{L}{EI} = 2 \frac{L^3}{EI}$$

$$\frac{1}{3} \frac{L^3}{EI} \begin{bmatrix} 11 & 6 \\ 6 & 4 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} X_1 \\ X_2 \end{pmatrix} = -\frac{5}{16} \frac{FL^3}{EI} \begin{pmatrix} 7 \\ 4 \end{pmatrix}$$

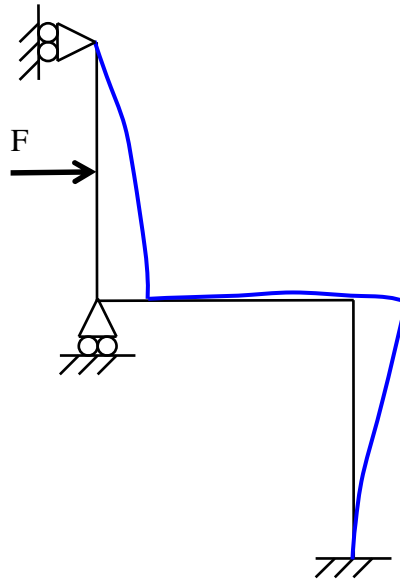
$$\begin{pmatrix} X_1 \\ X_2 \end{pmatrix} = -\frac{15}{16} F \frac{1}{8} \begin{bmatrix} 4 & -6 \\ -6 & 11 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} 7 \\ 4 \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} X_1 \\ X_2 \end{pmatrix} = -\frac{15}{128} F \begin{pmatrix} 4 \\ 2 \end{pmatrix}$$

$$\begin{cases} X_1 = -\frac{30}{64} F \\ X_2 = -\frac{15}{64} F \end{cases}$$

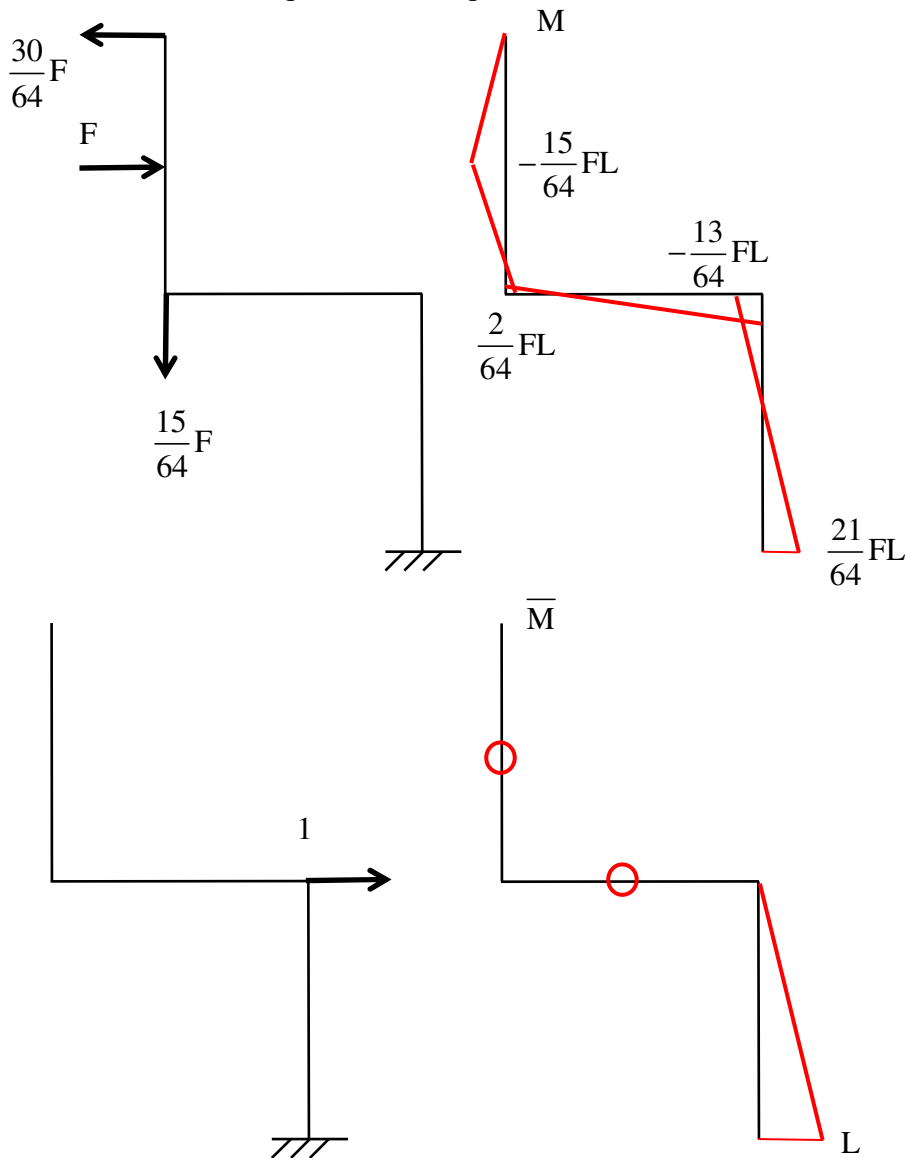


Tracé de la déformée :



Déplacement horizontal du nœud 3 : U_3

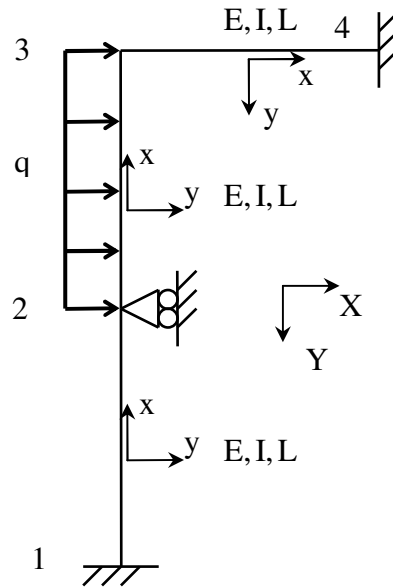
On travail sur la structure isostatique associée équivalente :



$$1. U_3 = \int_{(s)} \frac{M \cdot \bar{M}}{EI} dx$$

$$U_3 = \frac{1}{6} \left(-\frac{13}{64} FL \right) L \frac{L}{EI} + \frac{1}{3} \frac{21}{64} FL L \frac{L}{EI} = \frac{29}{384} \frac{FL^3}{EI}$$

Exercice 2 :



Matrice de rigidité de la poutre 3-4 dans le repère global :

$$\begin{bmatrix} \frac{ES}{L} & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{12EI}{L^3} & \frac{6EI}{L^2} & 0 & -\frac{12EI}{L^3} & \frac{6EI}{L^2} \\ 0 & \frac{6EI}{L^2} & \frac{4EI}{L} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{2EI}{L} \\ -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & \frac{ES}{L} & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{12EI}{L^3} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{12EI}{L^3} & -\frac{6EI}{L^2} \\ 0 & \frac{6EI}{L^2} & \frac{2EI}{L} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{4EI}{L} \end{bmatrix} \begin{matrix} \begin{matrix} \downarrow x \\ \rightarrow y \end{matrix} \\ \begin{matrix} \rightarrow X \\ \downarrow Y \end{matrix} \end{matrix}$$

Matrice de rigidité de la poutre 1-2 et 2-3 dans le repère global :

$$\begin{bmatrix}
 \frac{12EI}{L^3} & 0 & \frac{6EI}{L^2} & -\frac{12EI}{L^3} & 0 & \frac{6EI}{L^2} \\
 0 & \frac{ES}{L} & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 \\
 \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{4EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} \\
 -\frac{12EI}{L^3} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{12EI}{L^3} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} \\
 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & \frac{ES}{L} & 0 \\
 \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{4EI}{L}
 \end{bmatrix}$$

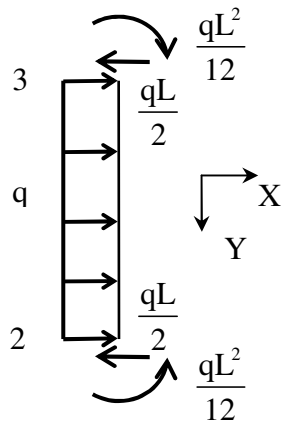
Matrice de rigidité assemblée :

$$\begin{bmatrix}
 K_{11}^{1-2} & K_{12}^{1-2} & 0 & 0 \\
 K_{12}^{1-2} & K_{22}^{1-2} + K_{22}^{2-3} & K_{23}^{2-3} & 0 \\
 0 & K_{23}^{2-3} & K_{33}^{2-3} + K_{33}^{3-4} & K_{34}^{3-4} \\
 0 & 0 & K_{34}^{3-4} & K_{44}^{3-4}
 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix}
 \frac{12EI}{L^3} & 0 & \frac{6EI}{L^2} & -\frac{12EI}{L^3} & 0 & \frac{6EI}{L^2} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
 0 & \frac{ES}{L} & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
 \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{4EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
 -\frac{12EI}{L^3} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{12EI}{L^3} + \frac{12EI}{L^3} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} + \frac{6EI}{L^2} & -\frac{12EI}{L^3} & 0 & \frac{6EI}{L^2} & 0 & 0 & 0 \\
 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & \frac{ES}{L} + \frac{ES}{L} & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & 0 & 0 \\
 \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} + \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{4EI}{L} + \frac{4EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} & 0 & 0 & 0 \\
 0 & 0 & 0 & -\frac{12EI}{L^3} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{12EI}{L^3} + \frac{ES}{L} & 0 & \frac{6EI}{L^2} & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 \\
 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & \frac{ES}{L} + \frac{12EI}{L^3} & \frac{6EI}{L^2} & 0 & -\frac{12EI}{L^3} & \frac{6EI}{L^2} \\
 0 & 0 & 0 & \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{6EI}{L^2} & \frac{4EI}{L} + \frac{4EI}{L} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{2EI}{L} \\
 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & \frac{ES}{L} & 0 & 0 \\
 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{12EI}{L^3} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{12EI}{L^3} & -\frac{6EI}{L^2} \\
 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{6EI}{L^2} & \frac{2EI}{L} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{4EI}{L}
 \end{bmatrix}$$

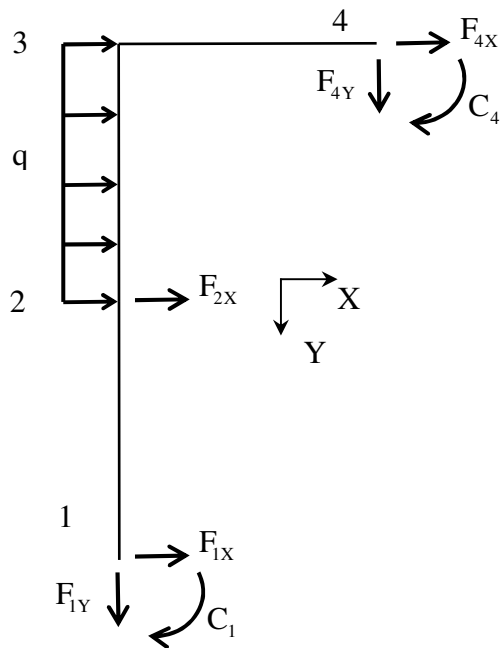
Second membre :

Efforts équivalents sur les noeuds :



$$\{\bar{F}_e\} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ \frac{qL}{2} \\ 0 \\ \frac{qL^2}{12} \\ \frac{qL}{2} \\ 0 \\ -\frac{qL^2}{12} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Efforts directs sur les noeuds :



$$\{F_{ext}\} = \begin{bmatrix} F_{1X} \\ F_{1Y} \\ C_1 \\ F_{2X} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ F_{4X} \\ F_{4Y} \\ C_4 \end{bmatrix}$$

Second membre : $\{\bar{F}_e\} + \{F_{ext}\}$

Système final avec les conditions aux limites :

Inconnues cinématiques du problème : $V_2, \phi_2, U_3, V_3, \phi_3$

$$\begin{bmatrix} \frac{2ES}{L} & 0 & 0 & -\frac{ES}{L} & 0 \\ 0 & \frac{8EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{2EI}{L} \\ 0 & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{12EI}{L^3} + \frac{ES}{L} & 0 & -\frac{6EI}{L^2} \\ -\frac{ES}{L} & 0 & 0 & \frac{12EI}{L^3} + \frac{ES}{L} & \frac{6EI}{L^2} \\ 0 & \frac{2EI}{L} & -\frac{6EI}{L^2} & \frac{6EI}{L^2} & \frac{8EI}{L} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} V_2 \\ \phi_2 \\ U_3 \\ V_3 \\ \phi_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{qL^2}{12} \\ \frac{qL}{2} \\ 0 \\ -\frac{qL^2}{12} \end{bmatrix}$$

En négligeant les déformations d'effort normal :

$$\frac{u_j - u_i}{L} \ll \phi \text{ et } \frac{ES}{L} \gg \frac{EI}{L^3}$$

$$\begin{bmatrix} \frac{8EI}{L} & \frac{2EI}{L} \\ \frac{2EI}{L} & \frac{8EI}{L} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_2 \\ \phi_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{qL^2}{12} \\ -\frac{qL^2}{12} \end{bmatrix}$$

Les inconnues du problème se résume à ϕ_2 et ϕ_3

Résolution :

$$\frac{2EI}{L} \begin{bmatrix} 4 & 1 \\ 1 & 4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_2 \\ \phi_3 \end{bmatrix} = \frac{qL^2}{12} \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix} \quad \begin{bmatrix} \phi_2 \\ \phi_3 \end{bmatrix} = \frac{1}{5} \frac{qL^3}{24EI} \begin{bmatrix} 4 & -1 \\ -1 & 4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix} = \frac{qL^3}{24EI} \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix}$$

$$\frac{2ES}{L} V_2 - \frac{ES}{L} V_3 = 0$$

$$-\frac{6EI}{L^2} \phi_2 + \frac{ES}{L} U_3 - \frac{6EI}{L^2} \phi_3 = \frac{qL}{2}$$

$$-\frac{ES}{L} V_2 + \frac{ES}{L} V_3 + \frac{6EI}{L^2} \phi_3 = 0$$

$$V_2 = \frac{1}{4} \frac{qL^2}{ES} \quad U_3 = \frac{1}{2} \frac{qL^2}{ES} \quad V_3 = \frac{1}{2} \frac{qL^2}{ES}$$

Réactions d'appuis :

$$\{F_{\text{ext}}\} = [K]\{q\} - \{\bar{F}_e\}$$

$$F_{1x} = \frac{6EI}{L^2} \phi_2 + 0 \cdot \phi_3 - 0 = \frac{6EI}{L^2} \frac{qL^3}{24EI} = \frac{qL}{4}$$

$$F_{1y} = -\frac{ES}{L} V_2 + 0 \cdot \phi_2 + 0 \cdot \phi_3 - 0 = -\frac{1}{4} qL$$

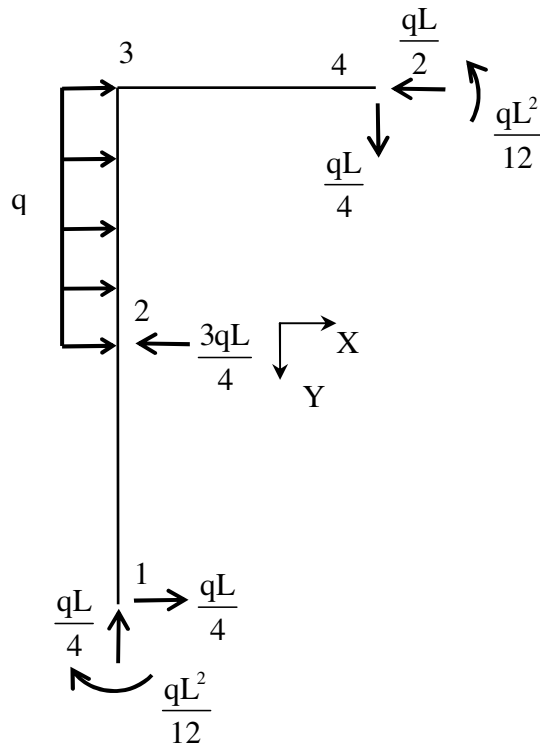
$$C_1 = \frac{2EI}{L} \cdot \phi_2 + 0 \cdot \phi_3 - 0 = \frac{2EI}{L} \frac{qL^3}{24EI} = \frac{qL^2}{12}$$

$$F_{2X} = -\frac{12EI}{L^3} U_3 + 0 \cdot \phi_2 + \frac{6EI}{L^2} \cdot \phi_3 - \frac{qL}{2} = -\frac{12EI}{L^3} \frac{1}{2} \frac{qL^2}{ES} + \frac{6EI}{L^2} \left(-\frac{qL^3}{24EI} \right) - \frac{qL}{2} \approx -\frac{3qL}{4}$$

$$F_{4X} = -\frac{ES}{L} U_3 + 0 \cdot \phi_2 + 0 \cdot \phi_3 - 0 = -\frac{ES}{L} \frac{1}{2} \frac{qL^2}{ES} = -\frac{1}{2} qL$$

$$F_{4Y} = -\frac{12EI}{L^3} V_3 + 0 \cdot \phi_2 - \frac{6EI}{L^2} \cdot \phi_3 - 0 = -\frac{12EI}{L^3} \frac{1}{2} \frac{qL^2}{ES} - \frac{6EI}{L^2} \left(-\frac{qL^3}{24EI} \right) \approx \frac{qL}{4}$$

$$C_4 = \frac{6EI}{L^2} V_3 + 0 \cdot \phi_2 + \frac{2EI}{L} \cdot \phi_3 - 0 = \frac{6EI}{L^2} \frac{1}{2} \frac{qL^2}{ES} + \frac{2EI}{L} \left(-\frac{qL^3}{24EI} \right) \approx -\frac{qL^2}{12}$$



Le système est bien en équilibre.