

## Chapitre III

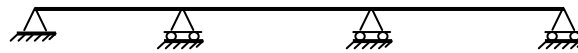
### POUTRES DROITES HYPERSTATIQUES, METHODES ANALYTIQUES APPLIQUEES

#### 3.1. Théorème des trois moments

##### 3.1.1. Définition

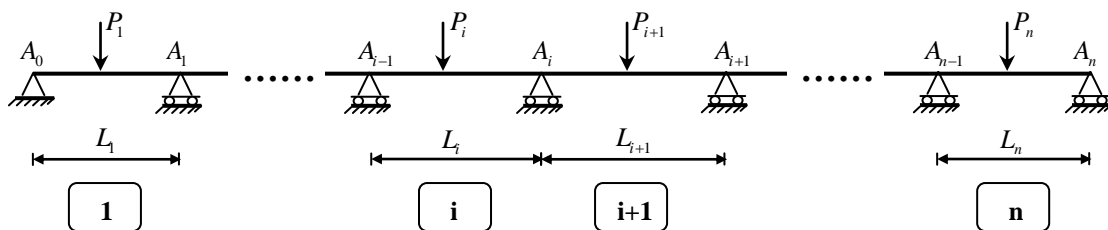
Une poutre continue est une poutre droite horizontale reposant sur plus de deux appuis simples incompressibles. La poutre est soumise à des charges verticales, les réactions exercées par les appuis sur la poutre sont verticales.

On suppose que les efforts sont nuls dans la poutre, en l'absence de charges extérieures appliquées.



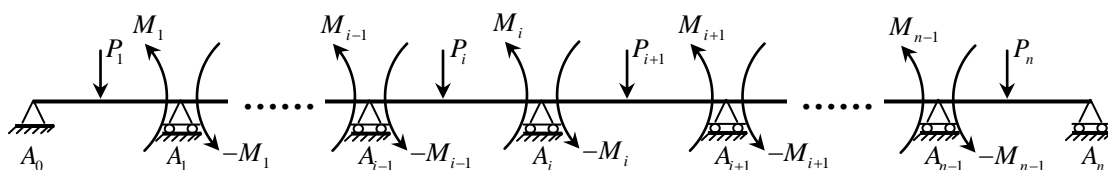
##### 3.1.2. Notations

- Les appuis sont numérotés de 0 à n :  $A_0, \dots, A_i, \dots, A_n$
- Les travées sont numérotées de 1 à n.



En conséquence, il y a  $(n+1)$  réactions d'appui et l'on peut écrire deux équations de la statique, le degré d'hyperstaticité du système est donc égal à  $(n-1)$ .

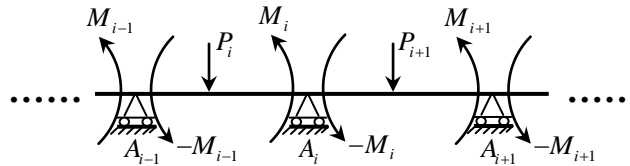
La particularité de cette méthode de résolution des poutres continues est de prendre comme inconnues hyperstatiques  $(n-1)$  moments fléchissants notés :  $M_1, \dots, M_{i-1}, M_i, M_{i+1}, \dots, M_{n-1}$



Les valeurs de  $M_0$  et  $M_n$  sont nulles puisque  $A_0$  et  $A_n$  sont des appuis simples et qu'il n'y a pas de couple extérieur appliqué en ces points :  $M_0 = M_n = 0$

### 3.1.3. Théorème des trois moments

On considère le point  $A_i$  et les deux travées adjacentes numérotées  $i$  et  $i+1$



$M_{i-1}$ ,  $M_i$ ,  $M_{i+1}$  sont les trois inconnus hyperstatiques concernant les deux travées considérées.

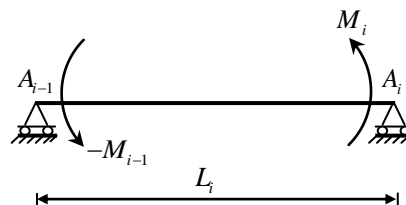
En outre, on néglige l'effet de l'effort tranchant dans les calculs qui vont suivre, et seul va intervenir ici l'effet du moment fléchissant.

On suppose que les longueurs de travées  $L_i$  sont quelconques, et à priori,  $EI$  peut varier selon la travée. Pour cette raison,  $EI$  sera indicé du même indice que la travée :  $(EI)_i$

### 3.1.4. Mise en place du théorème

Etudions la travée de longueur  $L_i$ . On va calculer le moment fléchissant dans cette travée.

Soit,  $m_i(x)$



$m(x)$  va donc être dû :

- Aux charges extérieures,
- Au couple  $-M_{i-1}$  appliqué à gauche de la travée,
- Au couple  $M_i$  appliqué à droite de la travée.

Chargement	Diagramme	Equation
Charges extérieures		$M(x) = \mu_i(x)$
Couple $-M_{i-1}$		$M(x) = M_{i-1} \left( 1 - \frac{x}{L_i} \right)$
Couple $M_i$		$M(x) = M_i \cdot \frac{x}{L_i}$

Par superposition on obtient l'expression globale de  $m_i(x)$ .

On a pour la travée  $L_i$

$$m_i(x) = \mu_i(x) + M_i \cdot \frac{x}{L_i} + M_{i-1} \cdot \left(1 - \frac{x}{L_i}\right) \quad (1)$$

Si l'on fait de même pour les travées adjacentes  $L_{i+1}$  et  $L_{i-1}$

$$\text{Travée } L_{i+1} : m_{i+1}(x) = \mu_{i+1}(x) + M_{i+1} \cdot \frac{x}{L_{i+1}} + M_i \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \quad (2)$$

$$\text{Travée } L_{i-1} : m_{i-1}(x) = \mu_{i-1}(x) + M_{i-1} \cdot \frac{x}{L_{i-1}} + M_{i-2} \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i-1}}\right) \quad (3)$$

### **Idée de la démonstration**

- On va exprimer le potentiel en fonction des variables inconnues hyperstatiques  $M_1, \dots, M_i, \dots, M_{n-1}$
- La structure étant hyperstatique, on applique le théorème de Menabrea en privilégiant le point  $A_i$ .
- Ce théorème fournit une équation dans laquelle n'interviendront que trois inconnues hyperstatiques :  $M_{i-1}, M_i, M_{i+1}$ .

C'est pour cette raison que cette méthode de résolution des poutres continues s'appelle : la méthode des trois moments.

- En appliquant cette méthode à tous les appuis intermédiaires on obtiendra autant d'équations que d'inconnues. D'où, la possibilité de calculer  $M_1, \dots, M_{n-1}$ , par résolution du système obtenu.

### **Démonstration**

Pour chaque travée, le potentiel est donnée par : 
$$W_k = \int_0^{L_k} \frac{m_k(x)^2}{2 \cdot (EI)_k} \cdot dx \quad (4)$$

$K$  : Indice numérotant la travée.

Pour l'ensemble de la poutre, on aura : 
$$W = \sum_{k=1}^n W_k = \sum_{k=1}^n \int_0^{L_k} \frac{m_k(x)^2}{2 \cdot (EI)_k} \cdot dx \quad (5)$$

### **3.1.5. Application du théorème de Menabrea à la structure complète**

On s'intéresse à l'appui  $A_i$ , donc à l'inconnue hyperstatique  $M_i$

$$\frac{\partial W}{\partial M_i} = 0 \quad (6)$$

$$\frac{\partial W}{\partial M_i} = \sum_{k=1}^n \int_0^{L_k} \frac{m_k(x)}{(EI)_k} \cdot \frac{\partial m_k(x)}{\partial M_i} \cdot dx \quad (7)$$

- On remarque que lorsque  $k = i-1$ , dans  $m_{i-1}(x)$  n'intervient pas le terme  $M_i$ , il en sera de même pour tous les indices inférieurs à  $i-1$ .
- $M_i$  intervient lorsque  $k = i$ , ainsi que  $k = i+1$ . Mais  $M_i$  n'intervient plus lorsque  $k = i+2$  ;

$$m_{i+2}(x) = \mu_{i+2}(x) + M_{i+2} \cdot \frac{x}{L_{i+2}} + M_{i+1} \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+2}}\right)$$

Il en sera de même pour tous les indices supérieurs  $k > i+2$

- Si  $M_i$  n'intervient pas dans des valeurs de  $m_k(x)$ , cela signifie que :  $\frac{\partial m_k(x)}{\partial M_i} = 0$  (8)

Dans ce cas,  $\frac{\partial W}{\partial M_i}$  s'écrit finalement sous la forme de la somme de deux termes

correspondant à  $k = i$  et  $k = i+1$

$$\text{D'où, } \frac{\partial W}{\partial M_i} = \int_0^{L_i} \frac{m_i(x)}{(EI)_i} \cdot \frac{\partial m_i(x)}{\partial M_i} \cdot dx + \int_0^{L_{i+1}} \frac{m_{i+1}(x)}{(EI)_{i+1}} \cdot \frac{\partial m_{i+1}(x)}{\partial M_i} \cdot dx = 0 \quad (9)$$

$$\text{D'après (1), } \frac{\partial m_i(x)}{\partial M_i} = \frac{x}{L_i} \quad (10)$$

$$\text{Et d'après (2), } \frac{\partial m_{i+1}(x)}{\partial M_i} = 1 - \frac{x}{L_{i+1}} \quad (11)$$

Soit donc ;

$$\int_0^{L_i} \left( \mu_i(x) + M_i \cdot \frac{x}{L_i} + M_{i-1} \cdot \left(1 - \frac{x}{L_i}\right) \right) \cdot \frac{x}{L_i} \cdot \frac{dx}{(EI)_i} +$$

$$\int_0^{L_{i+1}} \left( \mu_{i+1}(x) + M_{i+1} \cdot \frac{x}{L_{i+1}} + M_i \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \right) \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \cdot \frac{dx}{(EI)_{i+1}} = 0$$

Expression dans laquelle figurent les termes en  $M_{i-1}$ ,  $M_i$ ,  $M_{i+1}$

- Terme en facteur de  $M_{i-1}$  :  $\int_0^{L_i} \left(1 - \frac{x}{L_i}\right) \cdot \frac{x}{L_i} \cdot \frac{dx}{(EI)_i}$

- Terme en facteur de  $M_i$  :  $\int_0^{L_i} \left(\frac{x}{L_i}\right)^2 \cdot \frac{dx}{(EI)_i} + \int_0^{L_{i+1}} \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right)^2 \cdot \frac{dx}{(EI)_{i+1}}$

- Terme en facteur de  $M_{i+1}$  :  $\int_0^{L_{i+1}} \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \cdot \frac{x}{L_{i+1}} \cdot \frac{dx}{(EI)_{i+1}}$

On pose :  $a_i = \int_0^{L_i} \left(1 - \frac{x}{L_i}\right)^2 \cdot \frac{dx}{(EI)_i}$

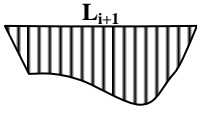
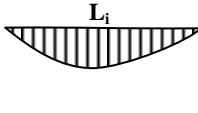
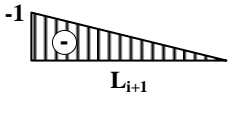
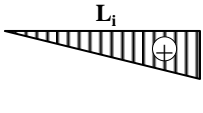
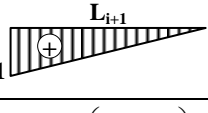
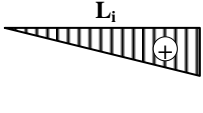
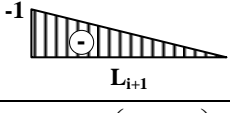
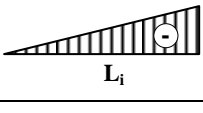
$$b_i = \int_0^{L_i} \left(1 - \frac{x}{L_i}\right) \cdot \frac{x}{L_i} \cdot \frac{dx}{(EI)_i} \quad \text{et} \quad c_i = \int_0^{L_i} \left(\frac{x}{L_i}\right)^2 \cdot \frac{dx}{(EI)_i}$$

On obtient trois variations,

$$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \int_0^{L_{i+1}} -\mu_{i+1}(x) \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \cdot \frac{dx}{(EI)_{i+1}} - \int_0^{L_i} \mu_i(x) \cdot \frac{x}{L_i} \cdot \frac{dx}{(EI)_i} \dots\dots\dots (1)$$

$$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = - \int_0^{L_{i+1}} \mu_{i+1}(x) \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \cdot \frac{dx}{(EI)_{i+1}} - \int_0^{L_i} \mu_i(x) \cdot \frac{x}{L_i} \cdot \frac{dx}{(EI)_i} \dots\dots\dots (2)$$

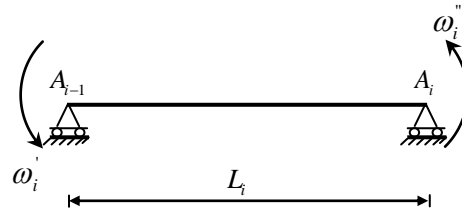
$$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \int_0^{L_{i+1}} -\mu_{i+1}(x) \cdot \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right) \cdot \frac{dx}{(EI)_{i+1}} + \int_0^{L_i} -\mu_i(x) \cdot \frac{x}{L_i} \cdot \frac{dx}{(EI)_i} \dots\dots\dots (3)$$

$\omega'_{i+1}$ : rotation de gauche		$\omega''_i$ : rotation de droite	
Diagramme	Equation	Diagramme	Equation
	$M(x) = \mu_{i+1}(x)$		$M(x) = \mu_i(x)$
(1)	 $M(x) = -\left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right)$	 $M(x) = \frac{x}{L_i}$	$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i$
(2)	 $M(x) = \left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right)$	 $M(x) = \frac{x}{L_i}$	$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = -\omega'_{i+1} - \omega''_i$
(3)	 $M(x) = -\left(1 - \frac{x}{L_{i+1}}\right)$	 $M(x) = -\frac{x}{L_i}$	$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} + \omega''_i$

Cette formule est appelée équation de **Clapeyron** ou équation des trois moments.  
Le terme de gauche est par rapport aux appuis, celui de droite est par rapport aux travées.

$\omega'_{i+1}$  : C'est la rotation à gauche de la travée de longueur  $L_{i+1}$  supposée isostatique (Sur deux appuis) et soumise au même chargement extérieur que celui qu'elle supporte dans la structure réelle.

$\omega''_i$  : C'est la rotation à droite de la travée de longueur  $L_i$  supposée isostatique (Sur deux appuis) et soumise au même chargement extérieur que celui qu'elle supporte dans la structure réelle.



**Cas particulier :** Très fréquemment, on rencontre en calcul de structure le cas des poutres à inertie constante.

Dans ce cas :  $a_i = 2.b_i = c_i = \frac{L_i}{3.(EI)_i}$  (à suivre)

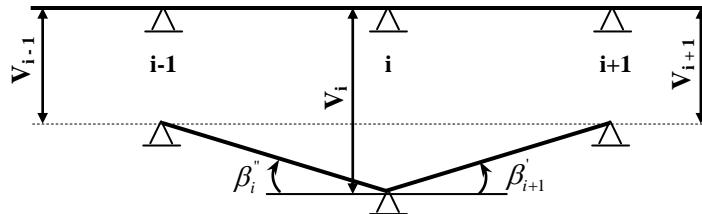
**3.1.6. Cas des appuis déplaçables : (Tassement)**

L'équation des trois moments s'écrit :

$$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i + \beta'_{i+1} - \beta''_i$$

Où,  $tg(\beta''_i) = \beta''_i = \frac{V_i - V_{i-1}}{L_i}$

Et  $\beta'_{i+1} = \frac{V_i - V_{i+1}}{L_{i+1}}$



Suite du cas particulier :  $a_{i+1} = 2.b_{i+1} = c_{i+1} = \frac{L_{i+1}}{3.(EI)_{i+1}}$

$$\frac{L_i}{6.EI_i}.M_{i-1} + \left(\frac{L_i}{3.EI_i} + \frac{L_{i+1}}{3.EI_{i+1}}\right).M_i + \frac{L_{i+1}}{6.EI_{i+1}}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i + \beta'_{i+1} - \beta''_i$$

$I_i = I_{i+1} = \dots = I$  d'où :

$$\frac{L_i}{6.EI}.M_{i-1} + \left(\frac{L_i}{3.EI} + \frac{L_{i+1}}{3.EI}\right).M_i + \frac{L_{i+1}}{6.EI}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i + \beta'_{i+1} - \beta''_i$$

$$L_i.M_{i-1} + 2.(L_i + L_{i+1}).M_i + L_{i+1}.M_{i+1} = 6.EI.(\omega'_{i+1} - \omega''_i + \beta'_{i+1} - \beta''_i)$$

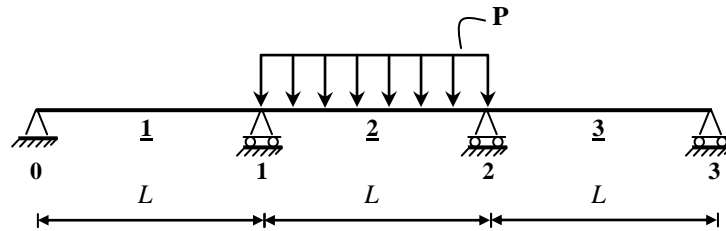
Si en outre,  $L_i = L_{i+1} = \dots = L$  (Travées égales).

$$M_{i-1} + 4.M_i + M_{i+1} = \frac{6.EI}{L} . (\omega_{i+1}' - \omega_i'' + \beta_{i+1}' - \beta_i'')$$

### 3.1.7. Exemples d'application

#### Exemple 1

Trouver les valeurs de  $M_1$  et  $M_2$  pour la poutre représentée ci-dessous.



#### Solution

On note que  $M_0 = M_3 = 0$

Il suffit d'écrire deux équations correspondant aux appuis 1 et 2, comme suit :

**Appui  $i = 0$**

$$b_0.M_{-1} + (a_1 + c_0).M_0 + b_1.M_1 = \omega_1' - \omega_0''$$

Et puisque la travée est non chargée, on a :  $b_1.M_1 = \omega_1' = 0$

**Appui  $i = 1$**

$$b_1.M_0 + (a_2 + c_1).M_1 + b_2.M_2 = \omega_2' - \omega_1''$$

**Appui  $i = 2$**

$$b_2.M_1 + (a_3 + c_2).M_2 + b_3.M_3 = \omega_3' - \omega_2''$$

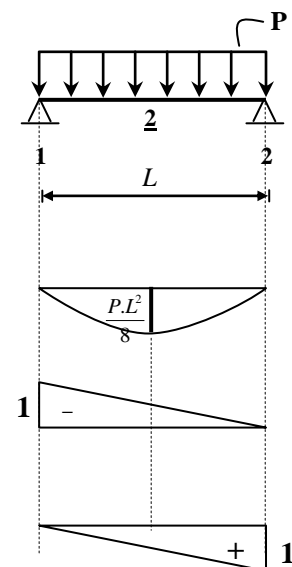
$$\text{Donc : } \begin{cases} (a_2 + c_1).M_1 + b_2.M_2 = +\omega_2' \\ b_2.M_1 + (a_3 + c_2).M_2 = -\omega_2'' \end{cases}$$

$$a_i = 2.b_i = c_i = \frac{L_i}{3.(EI)_i}$$

$$c_1 = \frac{L}{3.EI} ; a_2 = \frac{L}{3.EI} ; b_2 = \frac{L}{6.EI} ; c_2 = a_3 = \frac{L}{3.EI}$$

**Calcul des rotations**

$$\omega_2' = 2 \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{L}{2} \cdot P \frac{L^2}{8} \cdot \left(-\frac{1}{2}\right) = \boxed{\frac{P.L^3}{24.EI}}$$



Et de même :

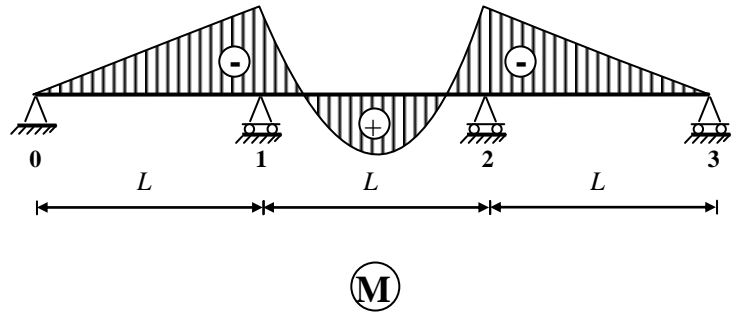
$$\omega_2'' = + \frac{P.L^3}{24.EI}$$

Le système d'équations est :

$$\begin{cases} \frac{2.L}{3.EI} .M_1 + \frac{L}{6.EI} .M_2 = - \frac{P.L^3}{24.EI} \\ \frac{L}{6.EI} .M_1 + \frac{2.L}{3.EI} .M_2 = - \frac{P.L^3}{24.EI} \end{cases}$$

$$\begin{cases} 4.M_1 + M_2 = - \frac{P.L^2}{4} \\ M_1 + 4.M_2 = - \frac{P.L^2}{4} \end{cases}$$

Alors, 
$$M_1 = M_2 = - \frac{P.L^2}{20}$$



### Exemple 2

Trouver la valeur du moment  $M_1$ , pour la poutre continue, Figure1, représentée ci-dessous  
Puis, extraire les valeurs de M et T pour la figure 2.

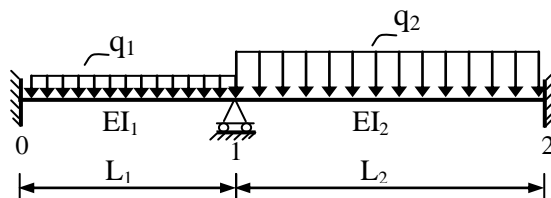


Figure 1.

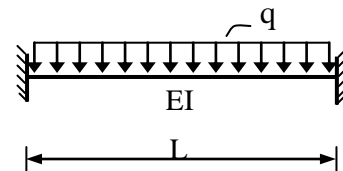
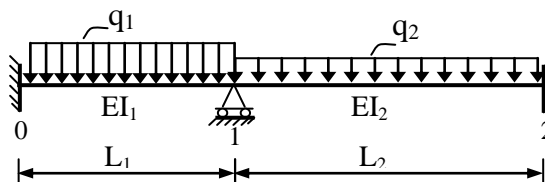


Figure 2.

### Solution



$$b_i . M_{i-1} + M_i . (a_{i+1} + c_i) + b_{i+1} . M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i$$

$$i=0 \Rightarrow b_0 . M_{-1} + M_0 . (a_1 + c_0) + b_1 . M_1 = \omega'_1 - \omega''_0$$

$$i=1 \Rightarrow b_1 . M_0 + M_1 . (a_2 + c_1) + b_2 . M_2 = \omega'_2 - \omega''_1$$

$$i=2 \Rightarrow b_2 . M_1 + M_2 . (a_3 + c_2) + b_3 . M_3 = \omega'_3 - \omega''_2$$



$$\begin{cases} \frac{L_1}{3.EI_1}.M_0 + \frac{L_1}{6.EI_1}.M_1 = -\frac{q_1.L_1^3}{24.EI_1} \\ \frac{L_1}{6.EI_1}.M_0 + \left(\frac{L_2}{3.EI_2} + \frac{L_1}{3.EI_1}\right).M_1 + \frac{L_2}{6.EI_2}.M_2 = -\frac{q_2.L_2^3}{24.EI_2} - \frac{q_1.L_1^3}{24.EI_1} \\ \left(\frac{L_2}{6.EI_2}\right).M_1 + \frac{L_2}{3.EI_2}.M_2 = -\frac{q_2.L_2^3}{24.EI_2} \end{cases}$$

$$\begin{cases} M_0 + \frac{1}{2}.M_1 = -\frac{q_1.L_1^2}{8} & \dots\dots\dots (1) \\ \frac{L_1}{2.I_1}.M_0 + \left(\frac{L_1}{I_1} + \frac{L_2}{I_2}\right).M_1 + \frac{L_2}{2.I_2}.M_2 = -\frac{q_2.L_2^3}{8.I_2} - \frac{q_1.L_1^3}{8.I_1} & \dots\dots\dots (2) \\ 1 + \frac{1}{2}.M_1 + M_2 = -\frac{q_2.L_2^2}{8.I_2} & \dots\dots\dots (3) \end{cases}$$

$$(1) \Rightarrow M_0 = -\frac{q_1.L_1^2}{8} - \frac{M_1}{2}$$

$$(3) \Rightarrow M_2 = -\frac{q_2.L_2^2}{8} - \frac{M_1}{2}$$

$$(2) \Rightarrow \frac{L_1}{2.I_1} \left( -\frac{q_1.L_1^2}{8} - \frac{M_1}{2} \right) + \left( \frac{L_1}{I_1} + \frac{L_2}{I_2} \right).M_1 + \frac{L_2}{2.I_2} \left( -\frac{q_2.L_2^2}{8} - \frac{M_1}{2} \right) = -\frac{q_2.L_2^3}{8.I_2} - \frac{q_1.L_1^3}{8.I_1}$$

$$\Rightarrow M_1 = -\frac{\frac{q_1.L_1^3}{4.I_1} + \frac{q_2.L_2^3}{4.I_2}}{\frac{3.L_1}{I_1} + \frac{3.L_2}{I_2}} \quad (3)$$

Afin d'obtenir l'exemple de la figure 2, on doit supposer que l'exemple de la figure 1 est symétrique (C'est-à-dire que toutes les caractéristiques mécaniques et géométriques de deux travées sont égaux.

$$\begin{aligned} q_1 &= q_2 = q \\ L_1 &= L_2 = L \\ I_1 &= I_2 = I \end{aligned}$$

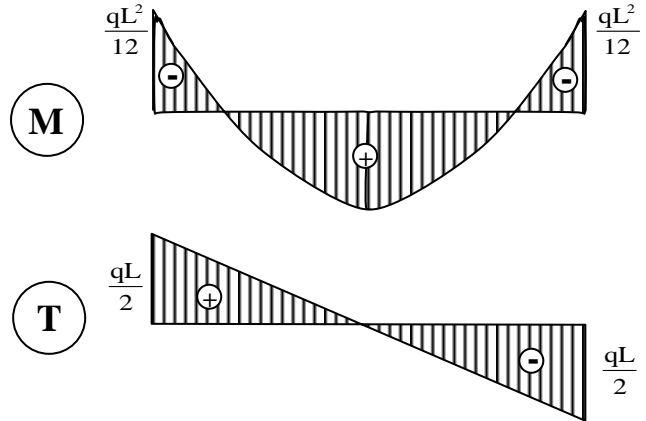
On remplace ces valeurs dans la relation (3), on trouve :

$$M_1 = -\frac{\frac{q.L^3}{4.I} + \frac{q.L^3}{4.I}}{\frac{3.L}{I} + \frac{3.L}{I}} = -q \cdot \frac{L^2}{12}$$

Tant que l'exemple de la figure 1 est symétrique, on peut écrire:

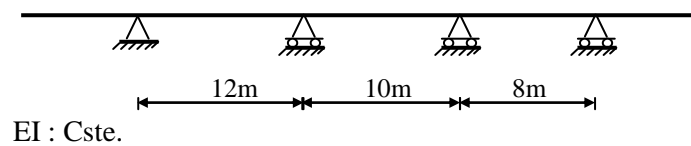
$$M(x) = \left( q \cdot \frac{L}{2} x - q \cdot \frac{x^2}{2} \right) + \left( -q \cdot \frac{L^2}{12} \right) \cdot \left( 1 - \frac{x}{L} \right) + \left( -q \cdot \frac{L^2}{12} \right) \cdot \left( \frac{x}{L} \right)$$

$$T(x) = q \cdot \frac{L}{2} - q \cdot x \quad \begin{cases} T(0) = q \cdot \frac{L}{2} \\ T(L) = -q \cdot \frac{L}{2} \end{cases}$$

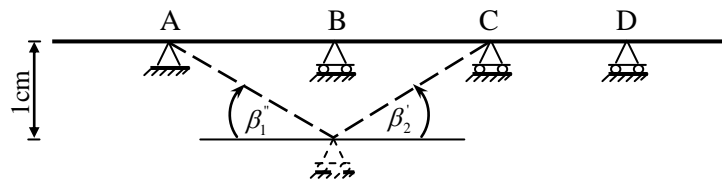


### Exemple 3

Tracer le diagramme de M pour la poutre continue mentionnée ci-dessous, en tenant compte que l'appui B a subi un affaissement de 1 cm.



### Solution



$$\beta_1'' = \frac{0,01}{12} = 0,00083$$

$$\beta_2' = -\beta_2'' = -\frac{0,01}{10} = -0,001$$

$$b_i \cdot M_{i-1} + (c_i + a_{i+1}) \cdot M_i + b_{i+1} \cdot M_{i+1} = \omega_{i+1}' - \omega_i'' + \beta_{i+1}' + \beta_i''$$

### N.B.

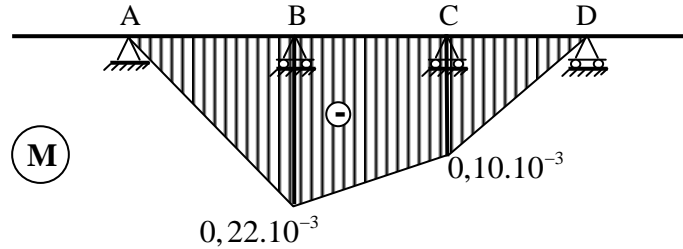
Dans le cas d'une travée non chargée ;  $\Rightarrow \omega_{i+1}' = \omega_i'' = 0$

$$i=1 \Rightarrow \left(\frac{12}{3} + \frac{10}{3}\right) \cdot M_1 + \frac{10}{6} \cdot M_2 = -0,001 - 0,00083$$

$$i=2 \Rightarrow \left(\frac{10}{6}\right) \cdot M_1 + \left(\frac{10}{3} + \frac{8}{3}\right) \cdot M_2 = -0,001$$

$$\Rightarrow M_1 = -0,02259 \cdot 10^{-2}$$

$$M_2 = -0,01039 \cdot 10^{-2}$$



#### Exemple 4

Trouver la valeur du moment  $M_1$ , pour la poutre continue, Figure 1, représentée ci-dessous. Puis, extraire les valeurs de  $M$  et  $T$  pour l'exemple de la figure 2.

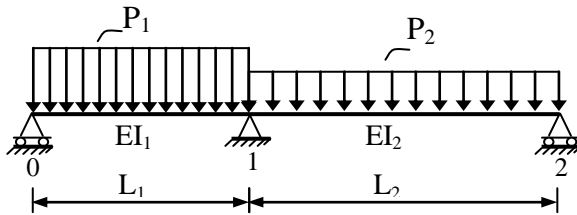


Figure 1

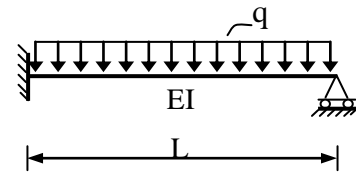
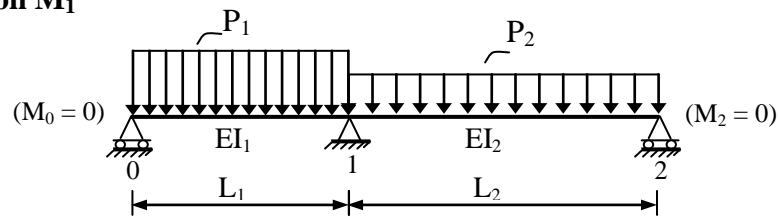


Figure 2

#### Solution

##### Moment de flexion $M_1$



##### Méthode de trois moments

$$b_i \cdot M_{i-1} + M_i \cdot (a_{i+1} + c_i) + b_{i+1} \cdot M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i$$

$$i=1 \Rightarrow \cancel{b_1} M_0 + M_1 (a_2 + c_1) + \cancel{b_2} M_2 = \omega'_2 - \omega''_1$$

$$\Rightarrow \boxed{M_1 = \frac{\omega'_2 - \omega''_1}{a_2 + c_1}}$$

$$\omega_2' = + \frac{P_2 \cdot L_2^3}{24 \cdot EI_2} \quad ; \quad \omega_1'' = - \frac{P_1 \cdot L_1^3}{24 \cdot EI_1} \quad ; \quad c_1 = \frac{L_1}{3 \cdot EI_1} \quad ; \quad a_2 = \frac{L_2}{3 \cdot EI_2}$$

$$\Rightarrow M_1 = \frac{-\frac{P_2 \cdot L_2^3}{I_2} - \frac{P_1 \cdot L_1^3}{I_1}}{8 \cdot \left( \frac{L_2}{I_2} + \frac{L_1}{I_1} \right)} \quad \Rightarrow M_1 = \frac{\frac{P \cdot L^3}{8 \cdot I} + \frac{P \cdot L^3}{8 \cdot I}}{\frac{L}{I} + \frac{L}{I}} = - \frac{P \cdot L^2}{8}$$

**Valeur de M et T**

$$\begin{cases} P_1 = P_2 = P \\ L_1 = L_2 = L \\ I_1 = I_2 = I \end{cases} \dots\dots\dots (*)$$

$$(*) \Rightarrow M_1 = - \left( \frac{\frac{P \cdot L^3}{I} + \frac{P \cdot L^3}{I}}{8 \cdot \left( \frac{L}{I} + \frac{L}{I} \right)} \right) = - \frac{P \cdot L^2}{8}$$

$$\Rightarrow M_1 = \frac{-P \cdot L^2}{8}$$

$$M(x) = \left( \frac{P \cdot L}{2} \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} \right) - \frac{P \cdot L^2}{8} \cdot \left( 1 - \frac{x}{L} \right)$$

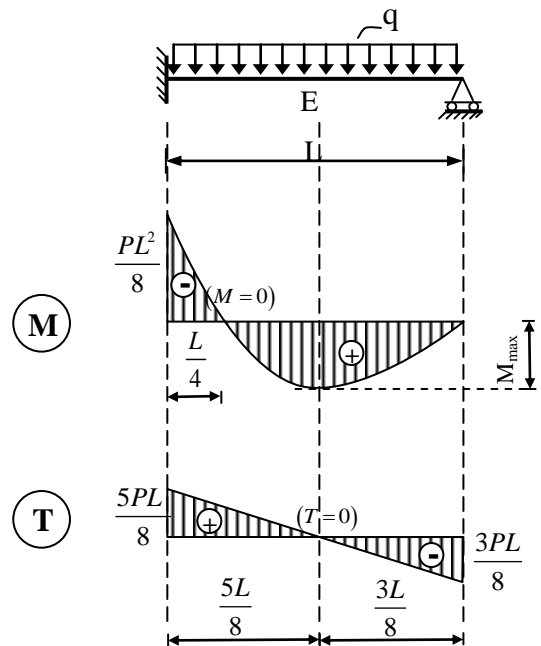
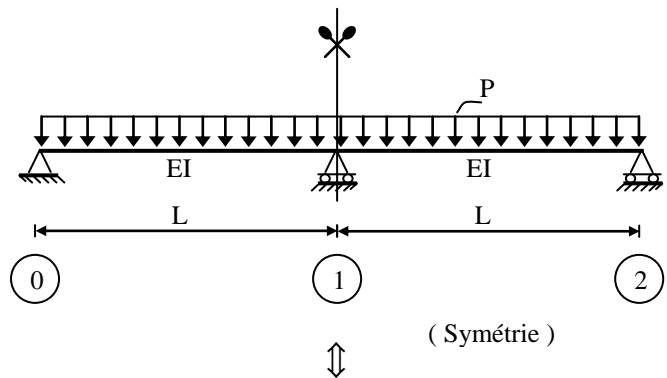
$$T(x) = \frac{P \cdot L}{2} - P \cdot x + \frac{P \cdot L}{8}$$

pour  $(T=0) \Rightarrow x = \frac{5L}{8}$

$$\Rightarrow M_{\max} = M \left( \frac{5L}{8} \right) = \frac{9 \cdot P \cdot L^2}{128}$$

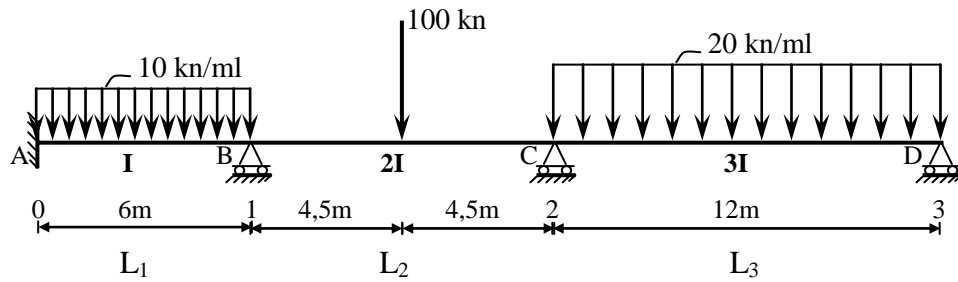
$(M=0) \Rightarrow x = \frac{L}{4}$

$$\Rightarrow T \left( \frac{L}{4} \right) = \frac{3 \cdot P \cdot L}{8}$$



### Exemple 5

A l'aide des équations de 3 moments, trouver les éléments de réduction de la poutre ABCD.



### Solution

$$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i$$

#### Appui i = 0

$$b_0.M_{-1} + (a_1 + c_0).M_0 + b_1.M_1 = \omega'_1 - \omega''_0 \quad (1)$$

$$\Rightarrow a_1.M_0 + b_1.M_1 = \omega'_1$$

#### Appui i = 1

$$b_1.M_0 + (a_2 + c_1).M_1 + b_2.M_2 = \omega'_2 - \omega''_1 \quad (2)$$

#### Appui i = 2

$$b_2.M_1 + (a_3 + c_2).M_2 + b_3.M_3 = \omega'_3 - \omega''_2 \quad (3)$$

$$a_i = 2.b_i = c_i = \frac{L_i}{3.(EI)_i}$$

$$a_1 = \frac{L_1}{3.EI_1} ; a_2 = \frac{L_2}{3.EI_2} ; a_3 = \frac{L_3}{3.EI_3} ;$$

$$b_1 = \frac{L_1}{6.EI_1} ; b_2 = \frac{L_2}{6.EI_2} ; b_3 = \frac{L_3}{6.EI_3} ;$$

$$c_1 = \frac{L_1}{3.EI_1} ; c_2 = \frac{L_2}{3.EI_2} ; c_0 = 0 \text{ car } L_0 = 0$$

$$L_1 = 6 \text{ m} , L_2 = 9 \text{ m} , L_3 = 12 \text{ m}$$

Alors,

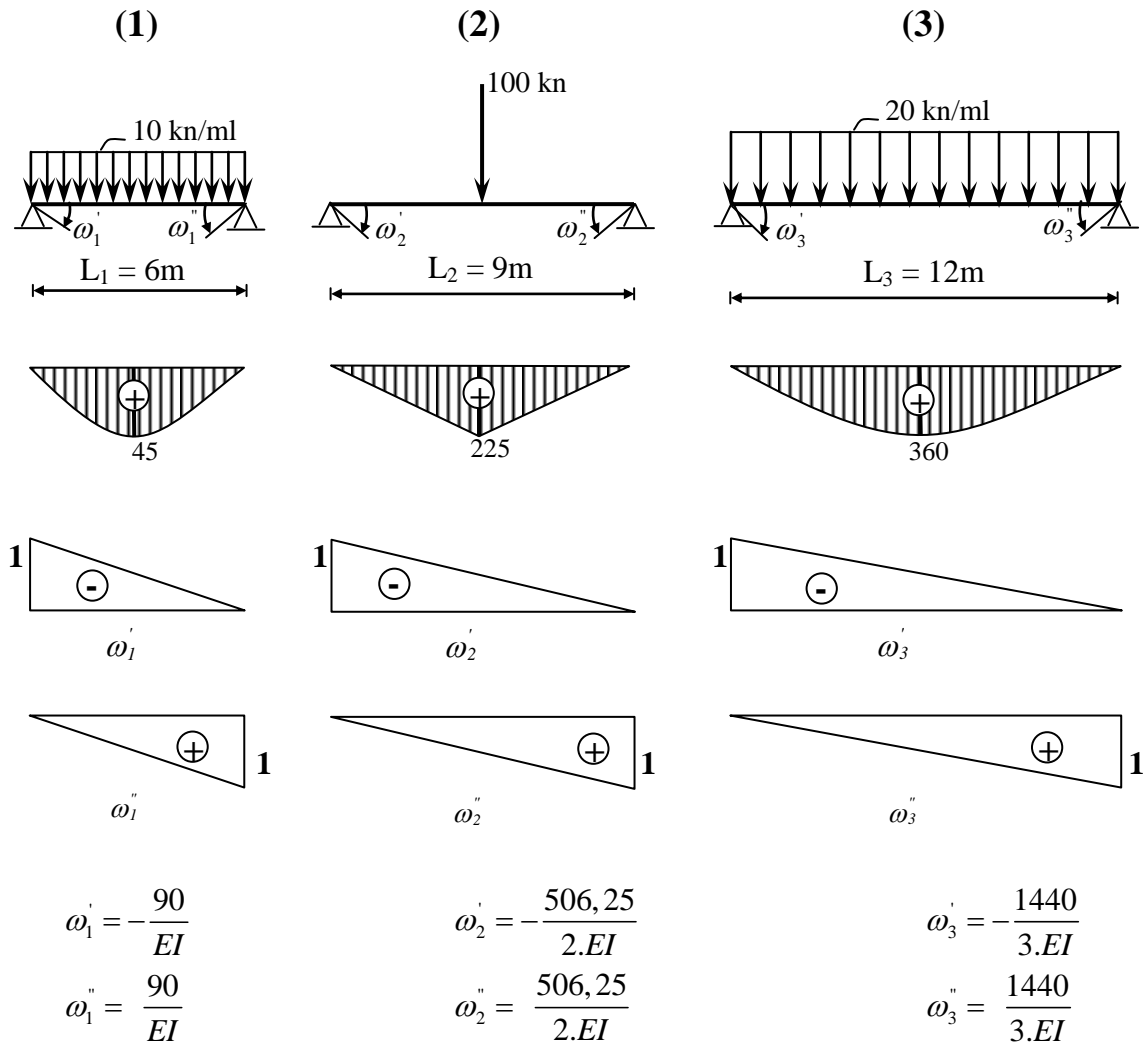
$$a_1 = \frac{2}{EI_1} ; a_2 = \frac{3}{2.EI_2} ; a_3 = \frac{4}{3.EI_3} ;$$

$$b_1 = \frac{1}{EI_1} ; b_2 = \frac{3}{4.EI_2} ; b_3 = \frac{2}{3.EI_3} ;$$

$$c_1 = \frac{2}{EI_1} ; c_2 = \frac{3}{2.EI_2} ;$$

**Calcul de rotation  $\omega$**

Pour évaluer les valeurs des rotations, on peut utiliser l'une des méthodes analytiques précédentes (Verechchaguine, ... etc.).



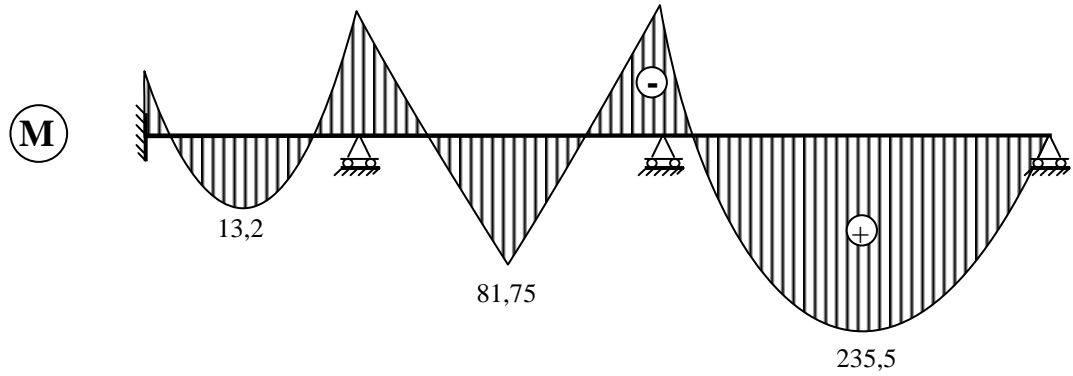
Alors,

- Cas (1) :  $\frac{2}{EI}.M_0 + \frac{1}{EI}.M_1 = -\frac{90}{EI} \Rightarrow 2.M_0 + M_1 = -90$

- Cas (2) :  $\frac{1}{EI}.M_0 + \frac{7}{2.EI}.M_1 + \frac{3}{4.EI}.M_2 = -\frac{90}{EI} - \frac{506,25}{2.EI} \Rightarrow M_0 + \frac{7}{2}.M_1 + \frac{3}{4}.M_2 = -343,125$

- Cas (3) :  $\frac{3}{4.EI}.M_1 + \frac{17}{6.EI}.M_2 = -\frac{506,25}{2.EI} - \frac{1440}{3.EI} \Rightarrow \frac{3}{4}.M_1 + \frac{17}{6}.M_2 = -733,125$

$$\begin{cases} 2.M_0 + M_1 = -90 \\ 4.M_0 + 14.M_1 + 3.M_2 = -1372,5 \\ 0,75.M_1 + 2,83.M_2 = -733,125 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} M_0 = -26,4 \text{ kn.m} \\ M_1 = -37,2 \text{ kn.m} \\ M_2 = -249 \text{ kn.m} \end{cases}$$



### Efforts tranchants

$$M(x) = \mu(x) + M_0 \cdot \left(1 - \frac{x}{l}\right) + M_1 \cdot \frac{x}{l}$$

$$T(x) = \frac{d\mu(x)}{dx} + \frac{M_1 - M_0}{l}$$

$$T(x) = \pm T_{\text{iso}} + \frac{M_d - M_g}{l}$$

$$T_{01} = \frac{Pl}{2} + \frac{-37,2 - (-37,2)}{6} = 28,2 \text{ kn}$$

$$T_{10} = -\frac{Pl}{2} + \frac{-37,2 - (-37,2)}{6} = -31,8 \text{ kn}$$

$$T_{12} = \frac{P}{2} + \frac{-249 - (-37,2)}{9} = 26,5 \text{ kn}$$

$$T_{21} = -\frac{P}{2} + \frac{-249 - (-37,2)}{9} = -73,5 \text{ kn}$$

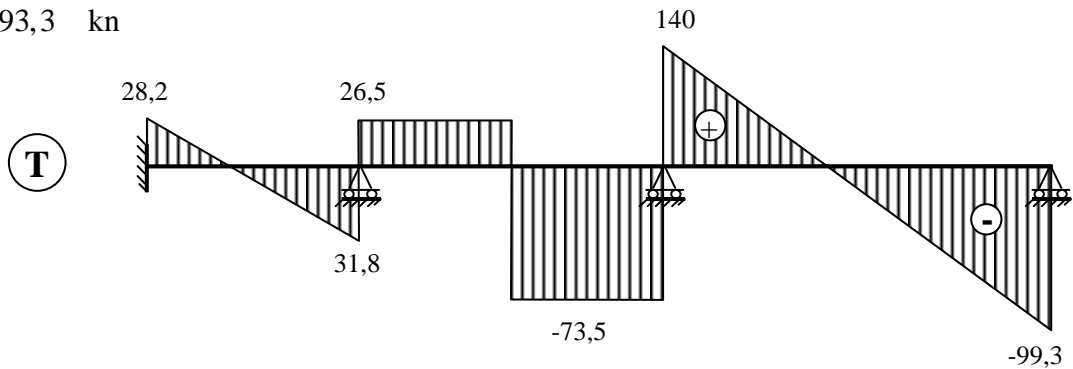
### Réactions d'appuis

$$R_0 = 28,2 \text{ kn}$$

$$R_1 = 58,3 \text{ kn}$$

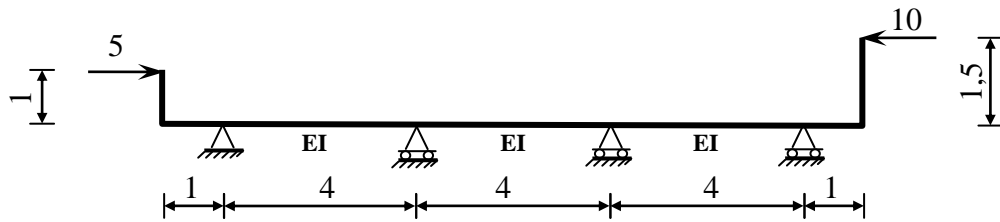
$$R_2 = 213,5 \text{ kn}$$

$$R_3 = 93,3 \text{ kn}$$



**Exemple 6**

Tracer le diagramme de M pour la poutre continue représentée à la figure ci-dessous.



**Solution**

$$b_i.M_{i-1} + (a_{i+1} + c_i).M_i + b_{i+1}.M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i$$

**Appui i = 1**  $b_1.M_0 + (a_2 + c_1).M_1 + b_2.M_2 = \omega'_2 - \omega''_1$

**Appui i = 2**  $b_2.M_1 + (a_3 + c_2).M_2 + b_3.M_3 = \omega'_3 - \omega''_2$

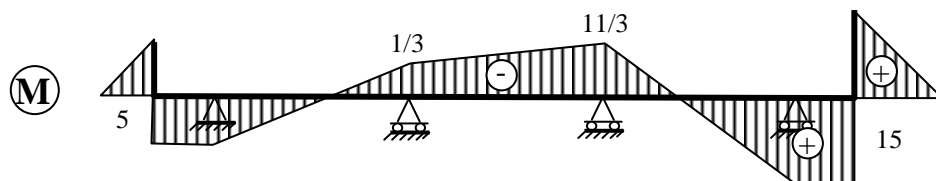
Travée non chargée  $\Rightarrow \omega'_2 = \omega'_3 = \omega''_1 = \omega''_2 = 0$

$$a_i = 2.b_i = c_i = \frac{L_i}{3.(EI)_i}$$

$$b_1 = b_2 = b_3 = \frac{4}{6.EI} \quad , \quad a_1 = c_2 = c_3 = a_3 = \frac{4}{3.EI}$$



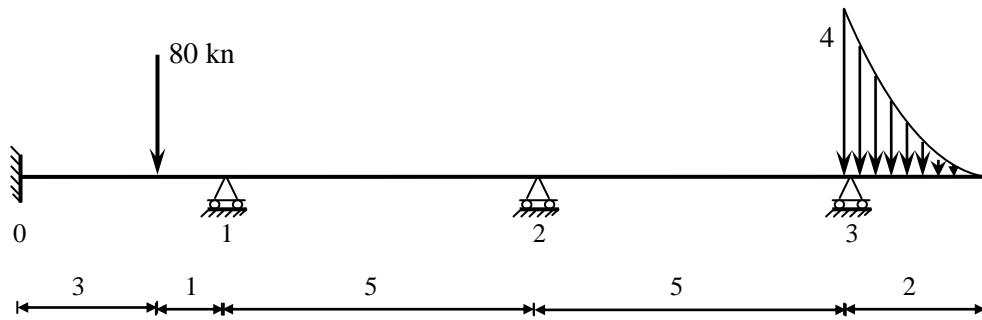
$$\begin{cases} \frac{2}{3}(5) + \left(\frac{4}{3} + \frac{4}{3}\right).M_1 + \frac{2}{3}.M_2 = 0 \\ \frac{2}{3}.M_1 + \left(\frac{4}{3} + \frac{4}{3}\right).M_2 + \frac{2}{3}.(15) = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} M_1 = -\frac{1}{3} \\ M_2 = -\frac{11}{3} \end{cases}$$





**Exemple 7**

Tracer les diagrammes de M et T pour la poutre continue représentée à la figure ci-dessous.



**Solution**

$$b_i \cdot M_{i-1} + M_i \cdot (a_{i+1} + c_i) + b_{i+1} \cdot M_{i+1} = \omega'_{i+1} - \omega''_i$$

$$i=0 \Rightarrow b_0 \cdot M_{-1} + M_0 \cdot (a_1 + c_0) + b_1 \cdot M_1 = \omega'_1 - \phi_0$$

$$i=1 \Rightarrow b_1 \cdot M_0 + M_1 \cdot (a_2 + c_1) + b_2 \cdot M_2 = \phi_2 - \omega''_1$$

$$i=2 \Rightarrow b_2 \cdot M_1 + M_2 \cdot (c_3 + c_2) + b_3 \cdot M_3 = \phi_3 - \phi_2$$

$$a_i = 2 \cdot b_i = c_i = \frac{L_i}{3 \cdot (EI)_i}$$

$$a_1 = c_1 = \frac{4}{3 \cdot EI} ; \quad b_1 = \frac{4}{6 \cdot EI} = \frac{2}{3 \cdot EI}$$

$$a_2 = c_2 = \frac{5}{3 \cdot EI} ; \quad b_2 = \frac{5}{6 \cdot EI}$$

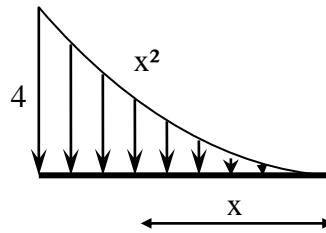
$$a_3 = c_3 = \frac{5}{3 \cdot EI} ; \quad b_3 = \frac{5}{6 \cdot EI}$$

$$\omega'_1 = -\frac{p \cdot a}{6 \cdot EI \cdot L} \cdot (L-a)(2L-a) = -\frac{80 \cdot 3}{6 \cdot EI \cdot 4} \cdot (4-3)(2 \cdot 4-3) = -\frac{50}{EI}$$

$$\omega''_1 = \frac{p \cdot a}{6 \cdot EI \cdot L} \cdot (L-a)(L+a) = \frac{80 \cdot 3}{6 \cdot EI \cdot 4} \cdot (4-3)(4+3) = \frac{70}{EI}$$

$$\begin{cases} \frac{4}{3} \cdot M_0 + \frac{2}{3} \cdot M_1 & = -50 \\ \frac{2}{3} \cdot M_0 + \left(\frac{4}{3} + \frac{5}{3}\right) \cdot M_1 + \frac{5}{3} \cdot M_2 & = -70 \\ \frac{5}{6} \cdot M_1 + \left(\frac{5}{3} + \frac{5}{3}\right) \cdot M_2 + \frac{5}{6} \cdot \left(-\frac{4}{3}\right) \cdot M_3 & = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} M_0 = -28,290 \\ M_1 = -18,418 \\ M_2 = 4,934 \\ M_3 = -1,33 \end{cases}$$



$$M(x) = \frac{1}{2}x^2 \cdot x \cdot \frac{1}{4} \cdot x = -\frac{x^4}{12}$$

$$T(x) = \frac{x^3}{3} \begin{cases} T(0) = 0 \\ T(2) = \frac{8}{3} \end{cases}$$

**Travée 0 – 1**

$$0 \leq x \leq 3$$

$$M(x) = \frac{80,1}{4} \cdot x - 28,29 \cdot \left(1 - \frac{x}{4}\right) - 18,418 \cdot \frac{x}{4}$$

$$M(3) = 39,114$$

$$T(x) = 20 + \frac{28,29}{4} - \frac{18,418}{4} = 22,468$$

$$3 \leq x \leq 4$$

$$M(x) = \frac{80}{4} \cdot x - 80 \cdot (x-3) - 28,418 \cdot \frac{x}{4}$$

$$T(x) = 20 - 80 + \frac{28,29}{4} - \frac{18,418}{4} = -57,532$$

**Travée 1 – 2**

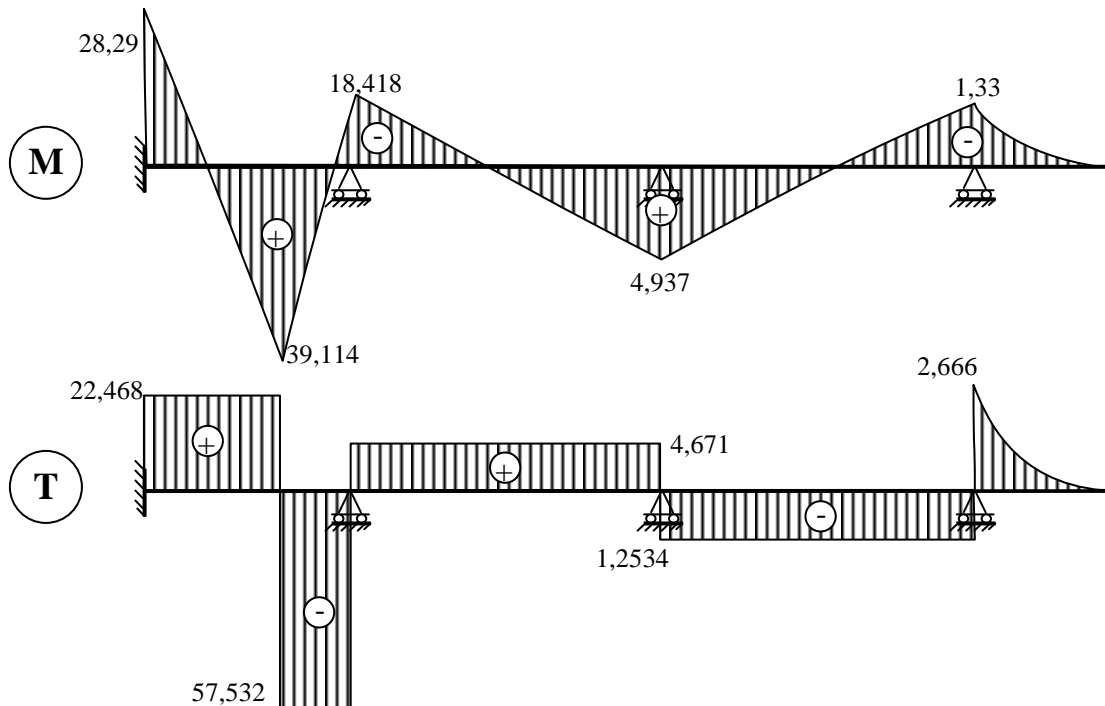
$$0 \leq x \leq 5$$

$$T(x) = \frac{18,418}{5} + \frac{4,937}{5} = 4,671$$

**Travée 2 – 3**

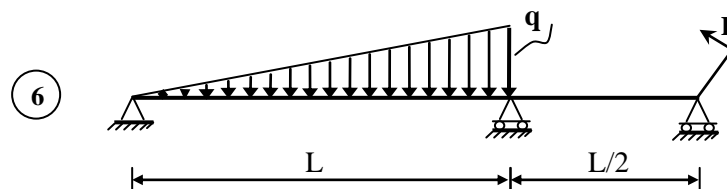
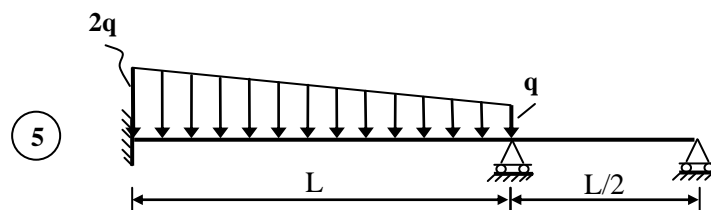
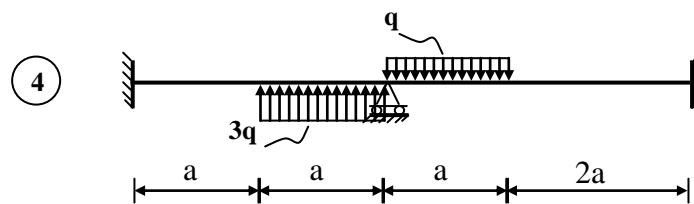
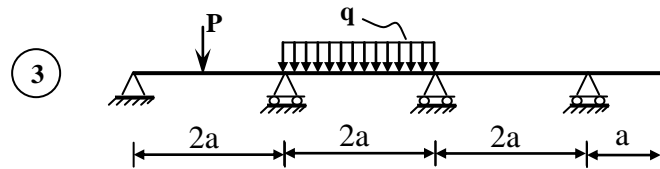
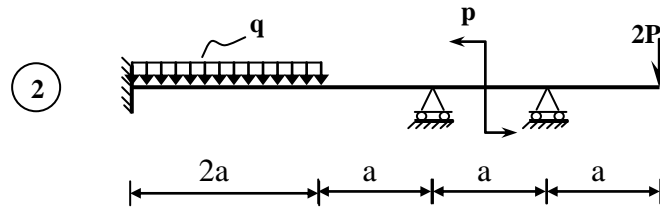
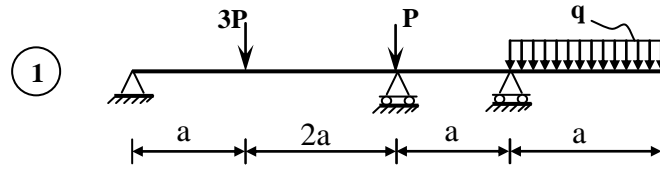
$$0 \leq x \leq 5$$

$$T(x) = -\frac{1,33}{5} - \frac{4,937}{5} = -1,2534$$



3.1.8. Exercices

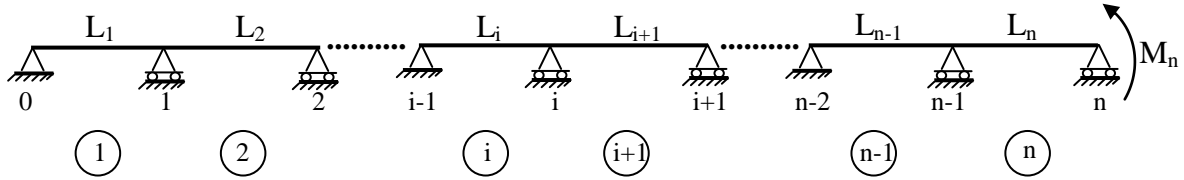
Tracer le diagramme de M et T .



### 3.2. Méthode des Foyers

#### 3.2.1. Hypothèses

1. Toutes les travées sont non chargées, on écrit :  $\Rightarrow \omega_i' = \omega_i'' = 0$
2. Tout déplacement d'appui est non admissible.
3. Le dernier appui (n) est chargé par un moment extérieur  $M_n$ .



Pour l'appui,

$$i = 1 : \quad (c_1 + a_2) \cdot M_1 + b_2 \cdot M_2 = 0 \quad (1)$$

$$i = 2 : \quad b_2 \cdot M_1 + (c_2 + a_3) \cdot M_2 + b_3 \cdot M_3 = 0 \quad (2)$$

$$i \quad b_i \cdot M_{i-1} + (c_i + a_{i+1}) \cdot M_i + b_{i+1} \cdot M_{i+1} = 0$$

$$n - 1 \quad b_{n-1} \cdot M_{n-2} + (c_{n-1} + a_n) \cdot M_{n-1} + b_n \cdot M_n = 0$$

On pose,  $\phi_i = -\frac{M_{i-1}}{M_i}$  d'où,  $\phi_2 = -\frac{M_1}{M_2}$

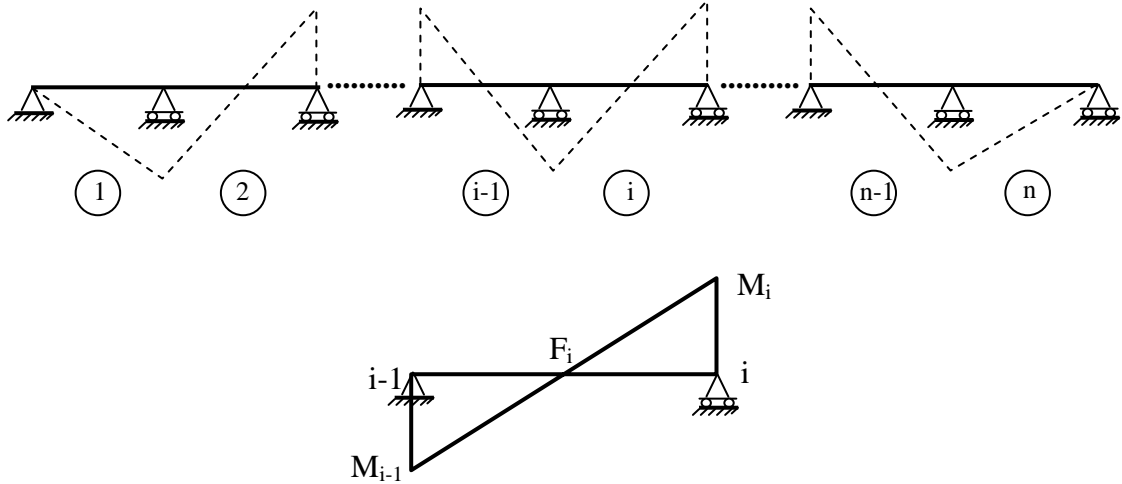
$$(1) \Rightarrow (c_1 + a_2) \cdot \cancel{M_1} - \frac{\cancel{M_1}}{\phi_2} b_2 = 0 \Rightarrow \phi_2 = \frac{b_2}{(c_1 + a_2)}$$

$$(2) \Rightarrow b_2 \cdot \cancel{M_1} + (c_2 + a_3) \left( -\frac{\cancel{M_1}}{\phi_2} \right) + b_3 \left( -\frac{\cancel{M_2}}{\phi_3} \right) = 0$$

d'où,  $\phi_3 = \frac{b_3}{c_2 + a_3 - b_2 \phi_2}$

$\phi_i = \frac{b_i}{c_{i-1} + a_i - b_{i-1} \phi_{i-1}}$
---

Après application d'un moment extérieur  $M_n$ , sur l'appui extrême droit de la poutre continue, le diagramme des moments de flexion pour chaque travée aura l'allure d'une droite ; la travée étant non chargée ( $\mu(x) = 0$ ).



On isole la travée ( i )

On définit le point  $F_i$ , c'est la Foyer gauche. Il s'agit du point de moment nul.

$$\phi_i = -\frac{M_{i-1}}{M_i} = \frac{\overline{G_{i-1} \cdot F_i}}{F_i \cdot G_i} \quad \phi > 0$$

Les Foyers droits : de façon analogue, ici on applique le moment extérieur  $M_0$  à l'extrémité gauche.

$$\begin{aligned} n-1 & \Rightarrow b_{n-1} \cdot M_{n-2} + (c_{n-1} + a_n) M_{n-1} = 0 & (3) \\ n-2 & \Rightarrow b_{n-2} \cdot M_{n-3} + (c_{n-2} + a_{n-1}) M_{n-2} + b_{n-1} \cdot M_{n-1} = 0 \\ & \cdot \\ & \cdot \\ & \cdot \\ i & \Rightarrow b_i \cdot M_{i-1} + (c_i + a_{i+1}) M_i + b_{i+1} \cdot M_{i+1} = 0 \end{aligned}$$

On pose :  $\phi'_i = -\frac{M_i}{M_{i-1}} = \frac{\overline{F_i \cdot G_i}}{G_{i-1} \cdot F'_i}$  d'où,  $\phi'_n = 0$

De (3) on a :

$$b_{n-1} \cdot M_{n-2} + (c_{n-1} + a_n) (-\phi'_{n-1} \cdot M_{n-2}) = 0 \quad \Rightarrow \phi'_{n-1} = \frac{b_{n-1}}{c_{n-1} + a_n}$$

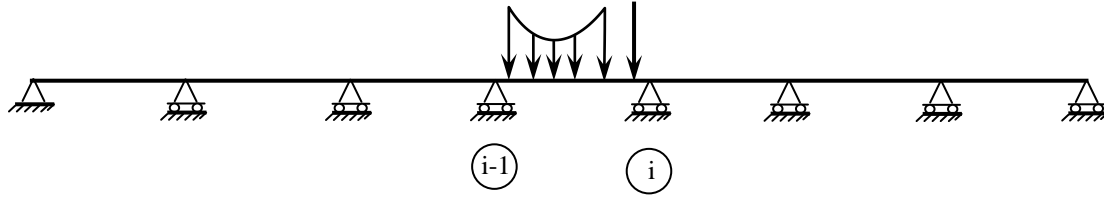
$$\phi'_i = \frac{b_i}{c_i + a_{i+1} - b_{i+1} \phi'_{i+1}} \quad \dots \dots \dots \text{Pour Foyers droits.}$$

$$\phi_i = \frac{b_i}{c_{i-1} + a_i - b_{i-1} \phi_{i-1}} \quad \dots \dots \dots \text{Pour Foyers gauches.}$$

On note que la position du Foyer est seulement liée aux constantes mécaniques de la poutre.

### 3.2.2. Détermination des moments aux appuis pour une seule travée chargée

Supposons que la travée ( $G_{i-1}$ ,  $G_i$ ) est la seule travée chargée.



**A gauche de l'appui  $G_{i-1}$  :**

$$M_{i-2} = -\phi_{i-1} M_{i-1}$$

$$M_{i-3} = -\phi_{i-2} M_{i-2}$$

.....

.....

**A droite de l'appui  $G_i$  :**

$$M_{i+1} = -\phi'_{i+1} M_i$$

$$M_{i+2} = -\phi'_{i+2} M_{i+1}$$

.....

.....

$$i-1 \quad b_{i-1} M_{i-2} + (c_{i-1} + a_i) M_{i-1} + b_i M_i = \omega'_i - 0 \quad (4)$$

$$i \quad b_i M_{i-1} + (c_i + a_{i+1}) M_i + b_{i+1} M_{i+1} = 0 - \omega''_i \quad (5)$$

$$\phi_{i-1} = -\frac{M_{i-2}}{M_{i-1}}$$

$$\text{De (4), on a : } -b_{i-1} M_{i-1} \phi_{i-1} + (c_{i-1} + a_i) M_{i-1} + b_i M_i = \omega'_i \quad (6)$$

$$\phi'_{i+1} = -\frac{M_{i+1}}{M_i}$$

$$\text{De (5), on a : } b_i M_{i-1} + (c_i + a_{i+1}) M_i - b_{i+1} \phi'_{i+1} M_i = -\omega''_i \quad (7)$$

On déduit de (6) et (7) que

$$M_{i-1} = -\frac{1}{b_i} \cdot \frac{\frac{\omega'_i}{\phi_i} + \omega''_i}{\frac{1}{\phi_i \phi'_i} - 1}$$

$$\omega' < 0$$

$$\omega' = -\omega''$$

$$\omega'' > 0$$

$$\omega' > 0$$

on change le signe

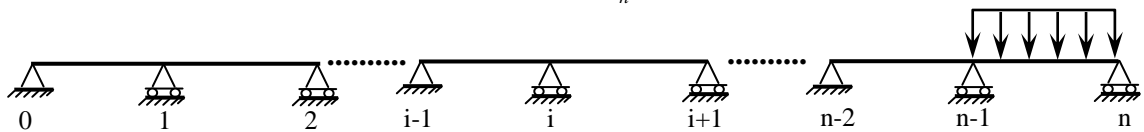
$$M_i = -\frac{1}{b_i} \cdot \frac{\frac{\omega''_i}{\phi_i} + \omega'_i}{\frac{1}{\phi_i \phi'_i} - 1}$$

Ainsi en utilisant  $\phi$  et  $\phi'$ , on pourra déterminer tous les autres moments, c'est-à-dire les moments restant.

**Cas particuliers (Evaluation de la valeur du moment sur appui)**

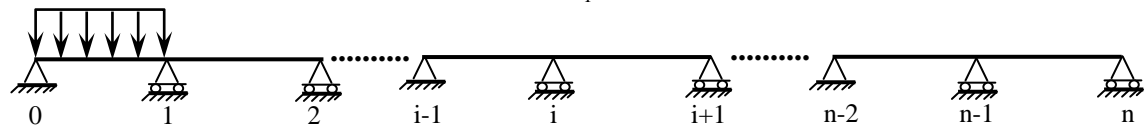
- Pour le cas d'une poutre continue ayant une travée extrême droite (dernière travée) chargée et dont l'appui extrême soit simple ou double, voir la figure ci-dessous, la valeur du moment sur l'appui (n-1) sera calculée en utilisant l'expression suivante:

$$M_{n-1} = -\frac{\omega_n'}{b_n} \cdot \phi_n$$



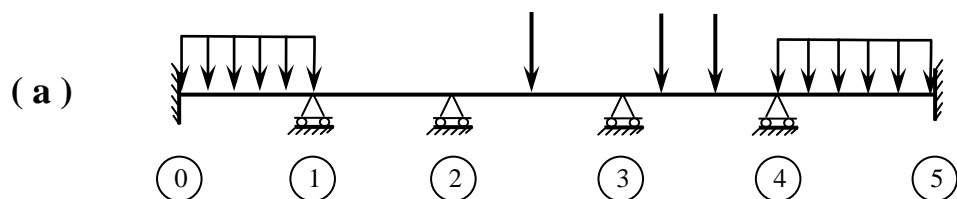
- Pour le cas d'une poutre continue ayant une travée extrême gauche (1<sup>ère</sup> travée) chargée et dont le premier appui soit simple ou double, voir la figure ci-dessous, la valeur du moment sur l'appui (1) sera calculée en utilisant l'expression suivante:

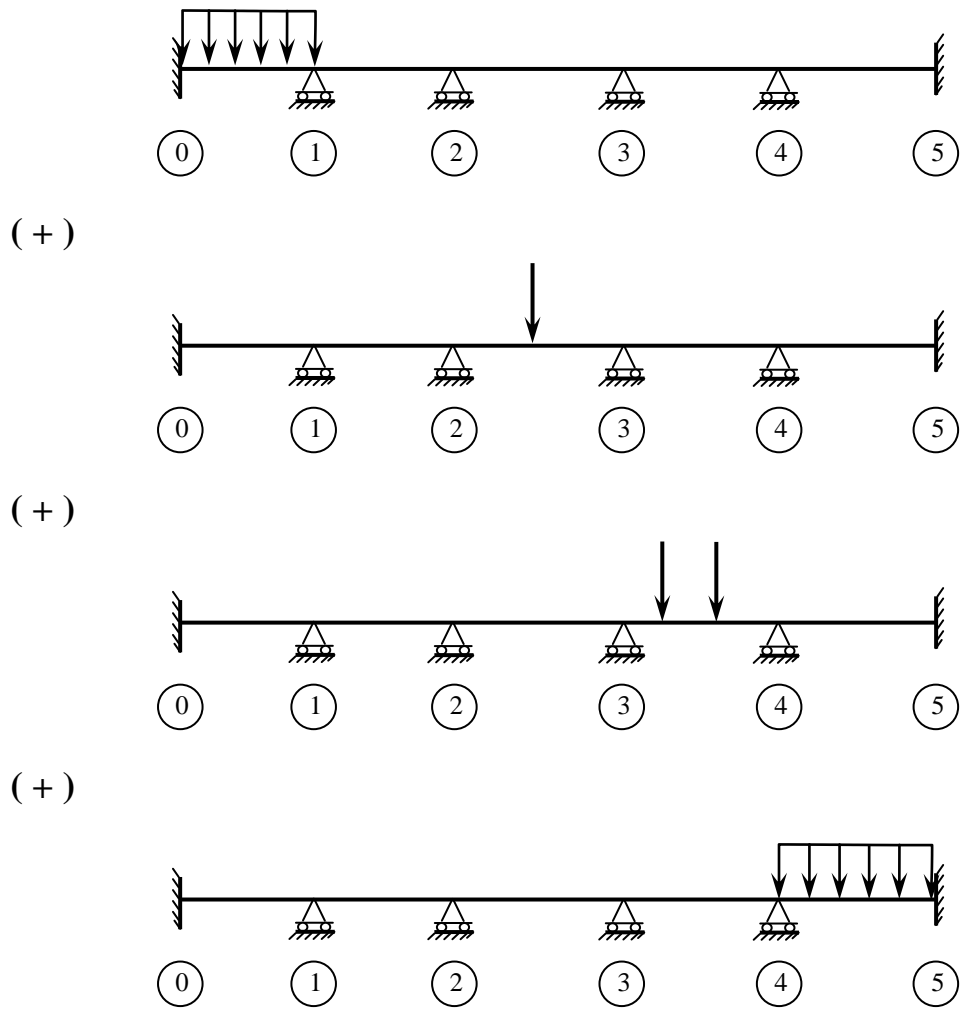
$$M_1 = \frac{\omega_1''}{b_1} \cdot \phi_1'$$



**Principe de la méthode**

Il est préférable d'utiliser la méthode des Foyers aux poutres continues hyperstatiques ayant plusieurs travées ; (4 travées et plus).





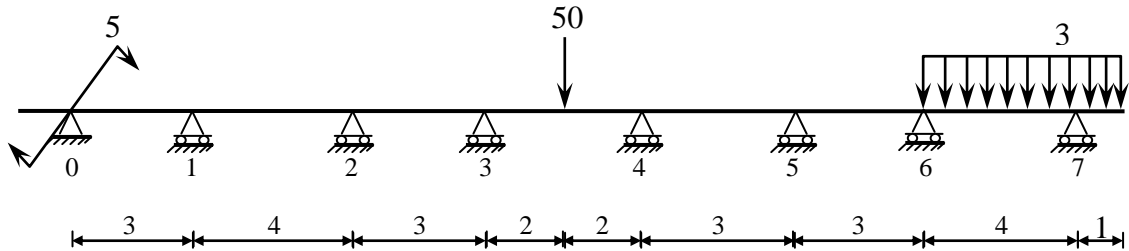
L'étude de la poutre ( a ) se fait par application du principe de superposition des charges.



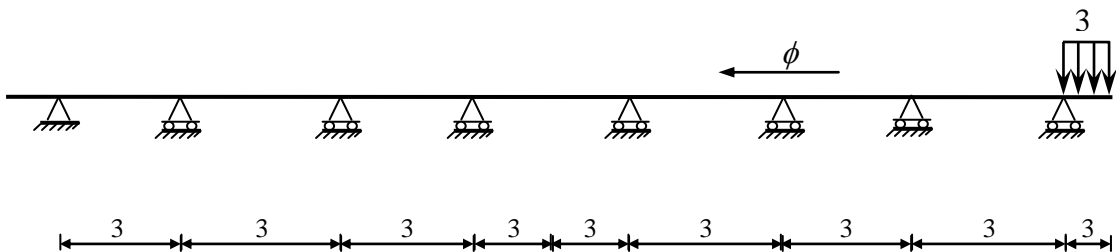
### 3.2.3. Exemples d'application

#### Exemple 1

Tracer le diagramme du moment



#### Solution



$$M_7 = -3 \cdot 1 \cdot \frac{1}{2} = -\frac{3}{2} = -1.5 \text{ t.m}$$

$$\phi_i = \frac{b_i}{c_{i-1} + a_i - b_{i-1}\phi_{i-1}} a_i = 2b_i = c_i = \frac{l_i}{3EI_i}$$

Comme les appuis aux extrémités sont simples :  $\phi_1 = 0$  ,  $\phi_7 = 0$

#### Foyers gauches

$$\phi_2 = \frac{b_2}{c_1 + a_2} = \frac{\frac{4}{2}}{\frac{3}{3} + \frac{4}{3}} = 0,2857$$

$$\phi_3 = \frac{b_3}{c_2 + a_3 - b_2\phi_2} = \frac{\frac{3}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{3}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2857} = 0,2333$$

$$\phi_4 = \frac{b_4}{c_3 + a_4 - b_3\phi_3} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{3}{3} + \frac{4}{3} - \frac{3}{6} \cdot 0,2333} = 0,2334$$

$$\phi_5 = \frac{b_5}{c_4 + a_5 - b_4\phi_4} = \frac{\frac{3}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{3}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2334} = 0,3007$$

$$\phi_6 = \frac{b_6}{c_5 + a_6 - b_5\phi_5} = \frac{\frac{3}{6}}{\frac{3}{3} + \frac{3}{3} - \frac{3}{6} \cdot 0,2344} = 0,2656$$

$$\phi_7 = \frac{b_7}{c_6 + a_7 - b_6\phi_6} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{3}{3} + \frac{4}{3} - \frac{3}{6} \cdot 0,2656} = 0,3029$$

### Foyers droits

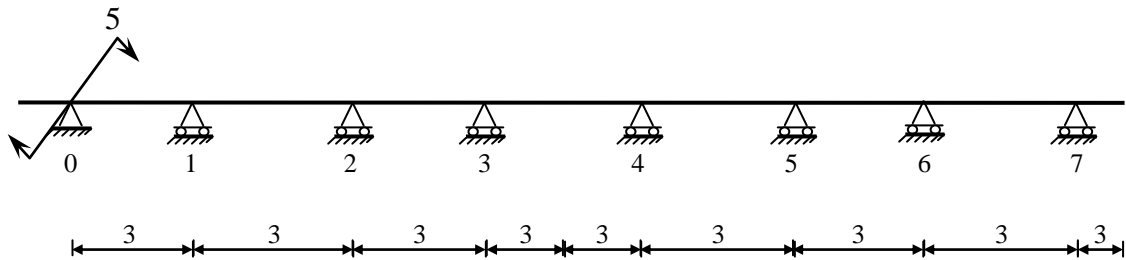
$$\phi_i = \frac{b_i}{c_i + a_{i+1} - b_{i+1}\phi_{i+1}}$$

$$\phi_6 = \frac{b_6}{c_6 + a_7} = \frac{\frac{3}{6}}{\frac{3}{3} + \frac{4}{3}} = 0,2143$$

$$\phi_5 = \frac{b_5}{c_5 + a_6 - b_6\phi_6} = \frac{\frac{3}{6}}{\frac{3}{3} + \frac{3}{3} - \frac{3}{6} \cdot 0,2143} = 0,2510$$

$$\phi_4 = \frac{b_4}{c_4 + a_5 - b_5\phi_5} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{3}{3} - \frac{3}{6} \cdot 0,3020} = 0,3020$$

### ➤ 1<sup>er</sup> Cas



$$M_0 = 5$$

$$M_1 = -\phi_1 M_0 = -(0,2344) \cdot 5 = -1,172$$

$$M_2 = -\phi_2 M_1 = -(0,3008)(-1,172) = 0,3525$$

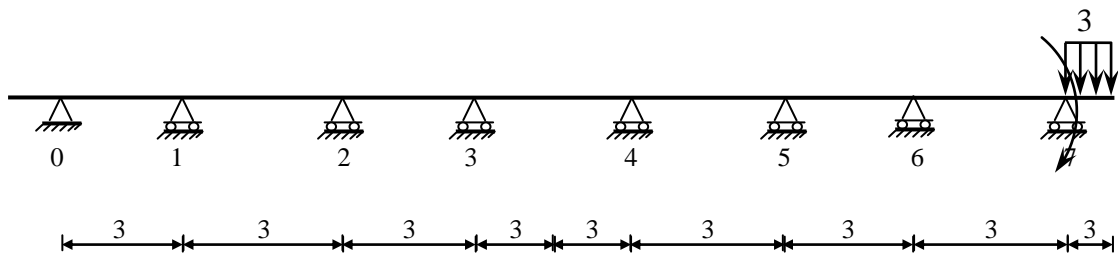
$$M_3 = -\phi_3 M_2 = (0,2345)(0,3525) = -0,0827$$

$$M_4 = -\phi_4 M_3 = -(0,3020)(-0,0827) = 0,0250$$

$$M_5 = -\phi_5 M_4 = -(0,2510)(0,0250) = -0,00627$$

$$M_6 = -\phi_6 M_5 = -(0,2143)(-0,00627) = 0,00134$$

➤ 2<sup>ème</sup> Cas



$$M_7 = -1,5$$

$$M_6 = -\phi_7 M_7 = -(0,3029)(-1,5) = 0,4543$$

$$M_5 = -\phi_6 M_6 = -(0,2656)(0,4543) = -0,1207$$

$$M_4 = -\phi_5 M_5 = -(0,2344)(-0,1207) = 0,0283$$

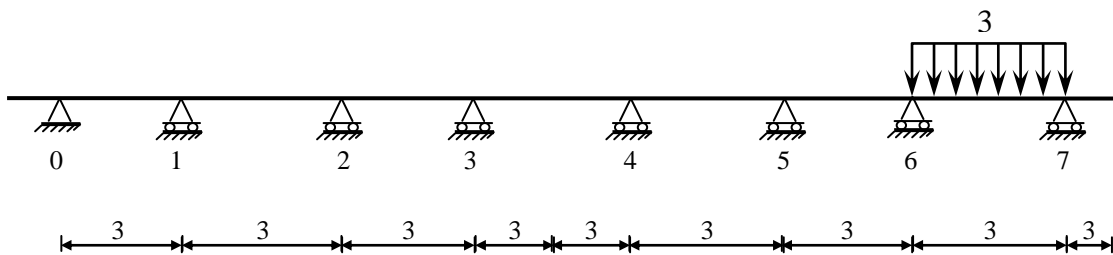
$$M_3 = -\phi_4 M_4 = -(0,3007)(0,0283) = -0,0085$$

$$M_2 = -\phi_3 M_3 = -(0,2333)(-0,0085) = 0,0020$$

$$M_1 = -\phi_2 M_2 = -(0,2857)(0,0020) = -0,00057$$

$$M_0 = 0$$

➤ 3<sup>ème</sup> Cas



$$M_7 = 0$$

$$\frac{M_6}{\phi_7} = -\frac{\omega_7}{b_7} / \omega_7 = \frac{9L^3}{24EI} = \frac{3 \cdot (4)^3}{24EI} = \frac{8}{24EI}$$

$$M_6 = -\frac{8,0,3029}{\frac{4}{6}} = -3,6348$$

$$M_5 = -\phi_6 M_6 = -(0,2656)(-3,6348) = 0,9654$$

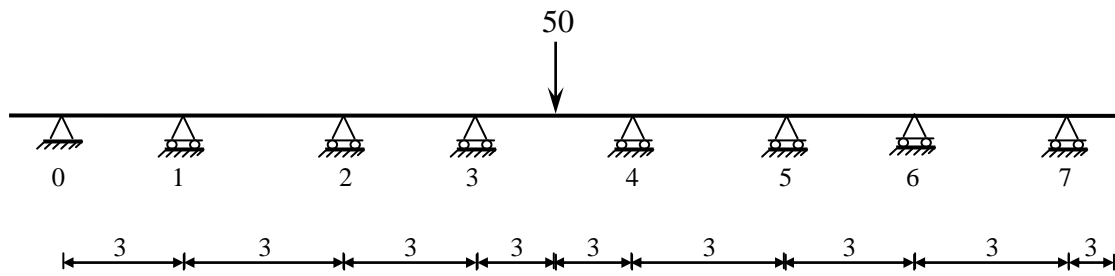
$$M_4 = -\phi_5 M_5 = -(0,2656)(0,9654) = -0,2263$$

$$M_3 = -\phi_4 M_4 = -(0,3007)(-0,2263) = 0,068$$

$$M_2 = -\phi_3 M_3 = -(0,2333)(0,068) = -0,0159$$

$$M_1 = -\phi_2 M_2 = -(0,2857)(-0,0159) = 0,00454$$

➤ 4<sup>ème</sup> Cas



$$M_3 = -\frac{1}{b_4} \frac{\omega_4' + \omega_4''}{\phi_4 \phi_4' - 1} = -\frac{1}{4} \frac{\frac{50}{0,302EI} - \frac{50}{EI}}{\frac{1}{6EI} \frac{1}{0,302 \cdot 0,3007} - 1} = -17,314$$

$$\omega_4' = \frac{50}{EI}$$

$$\omega_4'' = \frac{50}{EI}$$

$$M_4 = \frac{1}{b_4} \frac{\omega_4' + \omega_4''}{\phi_4 \phi_4' - 1} = \frac{1}{4} \frac{50 - \frac{50}{0,3007}}{\frac{1}{6} \frac{1}{0,3007 \cdot 0,302} - 1} = -17,421$$

$$M_2 = -\phi_3 M_3 = -(0,2333)(-17,314) = 4,0393$$

$$M_1 = -\phi_2 M_2 = -(0,2857)(4,0393) = -1,154$$

$$M_0 = 0$$

$$M_5 = -\phi_5' M_4 = -(0,2510)(-17,421) = 4,3726$$

$$M_6 = -\phi_6' M_5 = -(0,2143)(4,3726) = -0,937$$

$$M_7 = 0$$

**Moments finaux**

$$M_0 = 5 + 0 + 0 + 0 = 5 \text{ t.m}$$

$$M_1 = (-1,172) + (-0,00057) + (0,00454) + (-1,154) = 2,322 \text{ t.m}$$

$$M_2 = (0,3525) + (0,0020) + (-0,0159) + (4,0393) = 4,3779 \text{ t.m}$$

$$M_3 = (-0,0827) + (-0,0085) + (0,068) + (-17,314) = -17,3372 \text{ t.m}$$

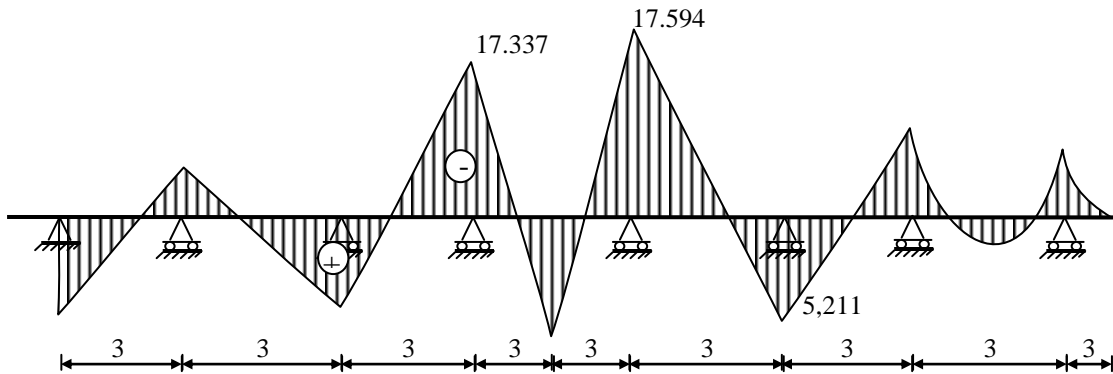
$$M_4 = (0,025) + (0,0283) + (-0,2263) + (-17,421) = -17,594 \text{ t.m}$$

$$M_5 = (-0,00627) + (-0,1207) + (0,9654) + (4,33726) = 5,211 \text{ t.m}$$

$$M_6 = (0,00134) + (0,4543) + (-3,6348) + (-0,937) = -4,116 \text{ t.m}$$

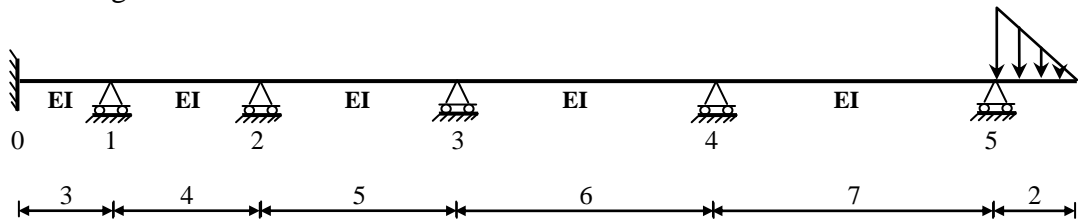
$$M_7 = (0) + (-1,5) + (0) + (0) = -1,5 \text{ t.m}$$

### Diagramme du moment

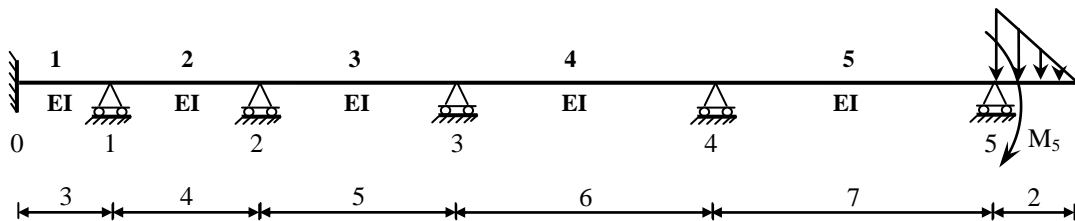


### Exemple 2

- Trouver les valeurs des moments et de l'effort tranchant pour la poutre continue représentée ci-dessous.
- Tracer le diagramme de T et M.



### Solution



$$M_5 = -2.2 \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{3} \cdot 2 = -\frac{4}{3} \text{ kn.m}$$

Afin d'obtenir les effets intérieurs, il faut calculer les Foyers gauches.

### Foyers gauches

$$\phi_i = \frac{b_i}{C_{i-1} + a_i - b_{i-1} \cdot \phi_{i-1}} \quad ; \quad a_i = 2 \cdot b_i = c_i = \frac{L_i}{3 \cdot EI_i}$$

$$\phi_1 = \frac{b_1}{C_0 + a_1 - b_0 \cdot \phi_0} = \frac{b_1}{a_1} = \frac{1}{2} = 0,5$$

$$\phi_2 = \frac{b_2}{C_1 + a_2 - b_1 \cdot \phi_1} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{3}{3} + \frac{4}{3} - \frac{3}{6} \cdot \frac{1}{2}} = \frac{8}{25} = 0,32$$

$$\phi_3 = \frac{b_3}{C_2 + a_3 - b_2 \cdot \phi_2} = \frac{\frac{5}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{5}{3} - \frac{4}{6} \cdot \frac{8}{25}} = 0,299$$

$$\phi_4 = \frac{b_4}{C_3 + a_4 - b_3 \cdot \phi_3} = \frac{\frac{6}{6}}{\frac{5}{3} + \frac{6}{3} - \frac{5}{6} \cdot 0,299} = 0,2926$$

$$\phi_5 = \frac{b_5}{C_4 + a_5 - b_4 \cdot \phi_4} = \frac{\frac{7}{6}}{\frac{6}{3} + \frac{7}{3} - \frac{6}{6} \cdot 0,2926} = 0,2887$$

### Moments aux appuis

$$\phi_i = -\frac{M_{i-1}}{M_i}$$

$$i = 5 \Rightarrow \phi_5 = -\frac{M_4}{M_5} \Rightarrow M_4 = -M_5 \cdot \phi_5$$

$$M_4 = -\left(-\frac{4}{3}\right) \cdot 0,2887 = 0,3849 \text{ kn.m}$$

$$i = 4 \Rightarrow \phi_4 = -\frac{M_3}{M_4} \Rightarrow M_3 = -M_4 \cdot \phi_4$$

$$M_3 = -0,3849 \cdot 0,2926 = -0,1126 \text{ kn.m}$$

$$M_2 = -(-0,1126) \cdot 0,299 = +0,0336 \text{ kn.m}$$

$$M_1 = -(-0,0336) \cdot 0,32 = -0,0107 \text{ kn.m}$$

$$M_0 = -(-0,0107) \cdot 0,5 = +0,00538 \text{ kn.m}$$

### Efforts tranchants

$$M(x) = \mu(x) + M_g \cdot \left(1 - \frac{x}{L}\right) + M_d \cdot \left(\frac{x}{L}\right)$$

$$T(x) = \frac{\partial(\mu(x))}{\partial x} + \frac{M_d - M_g}{L}$$

### Travée 0 – 1

$$T_{0-1} = \frac{-0,0107 - 0,00538}{3} = -0,00536 \text{ kn.m}$$

$$0 < x_1 < 3$$

$$\mu(x_1) = 0$$

**Travée 1 – 2**

$$T_{1-2} = \frac{0,0336 - (-0,0107)}{4} = 0,011 \text{ kn.m}$$

$$0 < x_2 < 3$$

$$\mu(x_2) = 0$$

**Travée 2 – 3**

$$T_{2-3} = \frac{-0,1126 - 0,0336}{5} = -0,0292 \text{ kn.m}$$

$$0 < x_3 < 3$$

$$\mu(x_3) = 0$$

**Travée 3 – 4**

$$T_{3-4} = \frac{0,3849 - (-0,1126)}{6} = 0,0829 \text{ kn.m}$$

$$0 < x_4 < 3$$

$$\mu(x_4) = 0$$

**Travée 4 – 5**

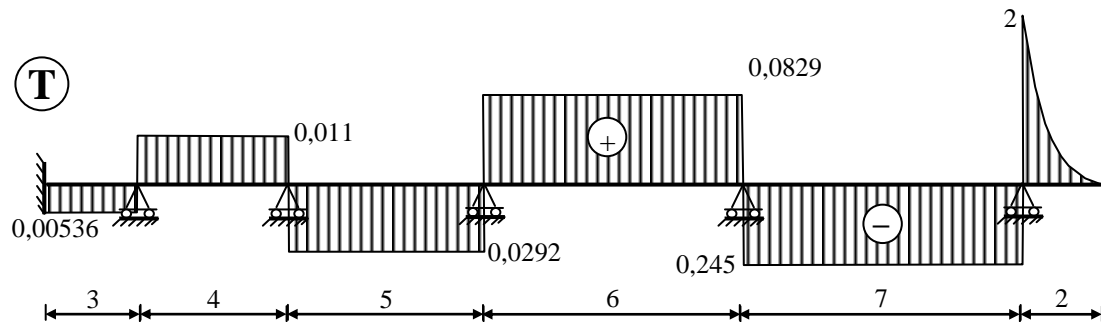
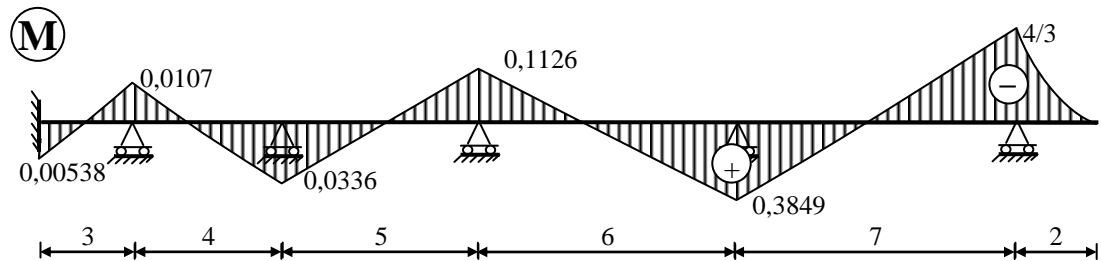
$$T_{4-5} = \frac{-1,3333 - 0,3849}{7} = -0,245 \text{ kn.m}$$

$$0 < x_5 < 3$$

$$\mu(x_5) = 0$$

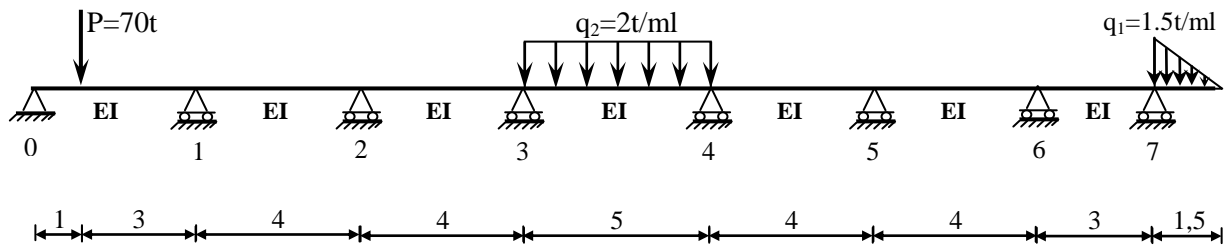
**Réactions d'appuis**

- $R_0 = 0,00536 \text{ kn.m}$
- $R_1 = 0,01636 \text{ kn.m}$
- $R_2 = 0,04020 \text{ kn.m}$
- $R_3 = 0,11210 \text{ kn.m}$
- $R_4 = 0,32790 \text{ kn.m}$
- $R_5 = 2,24500 \text{ kn.m}$



**Exemple 3**

- Trouver les valeurs des moments pour la poutre continue représentée ci-dessous.
- Tracer le diagramme de M.



**Solution**

Comme l'appui ( 0 ) gauche est simple :  $\phi_1 = 0$

**Foyers gauches**

$$\phi_i = \frac{b_i}{c_{i-1} + a_i - b_{i-1}\phi_i} ; a_i = c_i = 2b_i = \frac{L_i}{3EI_i}$$

$$\phi_2 = \frac{b_2}{c_1 + a_2 - b_1\phi_1} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{4}{3} - 0} = 0,25$$

$$\phi_3 = \frac{b_3}{c_2 + a_3 - b_2\phi_2} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{4}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,25} = 0,2666$$

$$\phi_4 = \frac{b_4}{c_3 + a_4 - b_3\phi_3} = \frac{\frac{5}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{5}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2666} = 0,29527$$

$$\phi_5 = \frac{b_5}{c_4 + a_5 - b_4\phi_4} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{5}{3} + \frac{4}{3} - \frac{5}{6} \cdot 0,29527} = 0,24207$$

$$\phi_6 = \frac{b_6}{c_5 + a_6 - b_5\phi_5} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{4}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,24207} = 0,2661$$

$$\phi_7 = \frac{b_7}{c_6 + a_7 - b_6\phi_6} = \frac{\frac{3}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{3}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2661} = 0,2319$$



**Foyers droits**

$$\phi'_i = \frac{b_i}{c_i + a_{i+1} - b_{i+1}\phi'_{i+1}}$$

Comme l'appui ( 7 ) droit est simple :  $\phi'_7 = 0$

$$\phi'_6 = \frac{b_6}{c_6 + a_7 - b_7\phi'_7} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{3}{3} - 0} = 0,2857$$

$$\phi'_5 = \frac{b_5}{c_5 + a_6 - b_6\phi'_6} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{4}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2857} = 0,2692$$

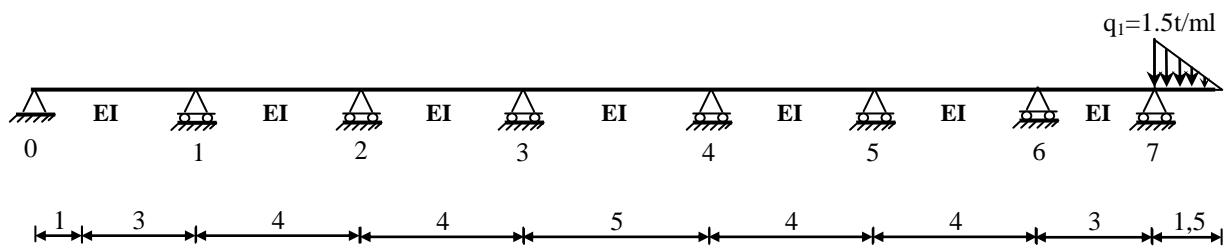
$$\phi'_4 = \frac{b_4}{c_4 + a_5 - b_5\phi'_5} = \frac{\frac{5}{6}}{\frac{5}{3} + \frac{4}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2692} = 0,29545$$

$$\phi'_3 = \frac{b_3}{c_3 + a_4 - b_4\phi'_4} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{5}{3} - \frac{5}{6} \cdot 0,29545} = 0,24209$$

$$\phi'_2 = \frac{b_2}{c_2 + a_3 - b_3\phi'_3} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{4}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,24209} = 0,2661$$

$$\phi'_1 = \frac{b_1}{c_1 + a_2 - b_2\phi'_2} = \frac{\frac{4}{6}}{\frac{4}{3} + \frac{4}{3} - \frac{4}{6} \cdot 0,2661} = 0,2678$$

➤ **1<sup>er</sup> Cas**



$$M_7 = -1,5 \cdot 1,5 \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{3} \cdot 1,5 = -0,5625 \text{ t.m}$$

$$\phi_i = -\frac{M_{i-1}}{M_i}$$

$$i = 7 \Rightarrow M_6 = -\phi_7 M_7 = 0,13044 \text{ t.m}$$

$$i = 6 \Rightarrow M_5 = -\phi_6 M_6 = -0,0347 \text{ t.m}$$

$$i = 5 \Rightarrow M_4 = -\phi_5 M_5 = 0,0084 \text{ t.m}$$

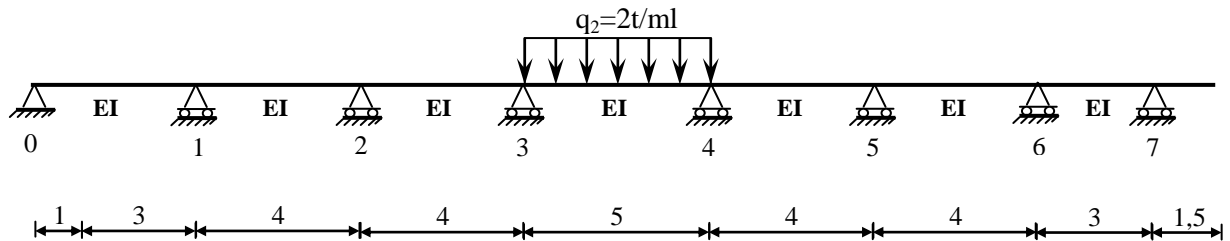
$$i = 4 \Rightarrow M_3 = -\phi_4 M_4 = -0,00248 \text{ t.m}$$

$$i = 3 \Rightarrow M_2 = -\phi_3 M_3 = 0,000661 \text{ t.m}$$

$$i = 2 \Rightarrow M_1 = -\phi_2 M_2 = -0,000165 \text{ t.m}$$

$$i = 1 \Rightarrow M_0 = 0$$

➤ 2<sup>ème</sup> Cas



$$EI \omega'_4 = -10,41 \left( \frac{-qL^3}{24EI} \right)$$

$$EI \omega''_4 = -10,41$$

$$M_i = -\frac{I}{b_i} \left( \frac{\omega'_i + \frac{\omega''_i}{\phi_i}}{\frac{I}{\phi_i} - 1} \right) \Rightarrow M_3 = M_4 = -2,8473 \text{ t.m}$$

$$M_2 = -\phi_3 M_3 = 0,75909 \text{ t.m}$$

$$M_1 = -\phi_2 M_2 = -0,18977 \text{ t.m}$$

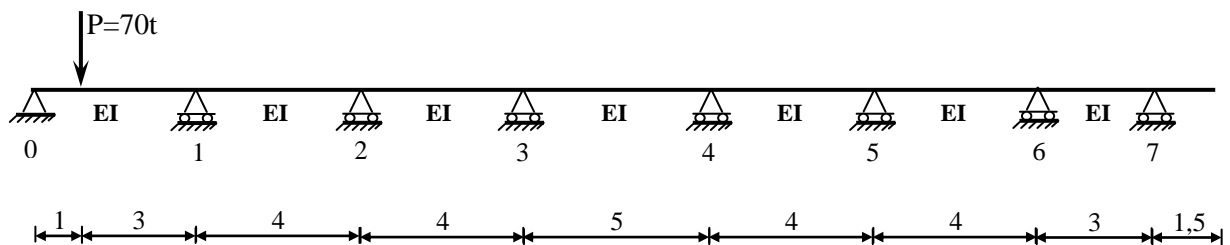
$$M_0 = 0$$

$$M_5 = -\phi'_5 M_4 = 0,76649 \text{ t.m}$$

$$M_6 = -\phi'_6 M_5 = -0,21898 \text{ t.m}$$

$$M_7 = 0$$

➤ 3<sup>ème</sup> Cas



$$\omega''_1 = 43,75$$

$$\begin{cases} M_1 = -\frac{\omega''_1 \phi'_1}{b_1} \\ M_0 = 0 \end{cases}$$

$$M_2 = -\phi'_2 M_1 = 4,67644 \text{ t.m}$$

$$M_3 = -\phi'_3 M_2 = -1,25889 \text{ t.m}$$

$$M_4 = -\phi'_4 M_3 = 0,37194 \text{ t.m}$$

$$M_5 = -\phi'_5 M_4 = -0,1001 \text{ t.m}$$

$$M_6 = -\phi'_6 M_5 = 0,0286 \text{ t.m}$$

$$M_7 = 0$$

### Moments finaux

$$M_0 = 0$$

$$M_1 = (-0,000165) + (-0,18977) + (-17,574) = -17,7639 \text{ t.m}$$

$$M_2 = (0,000661) + (0,75909) + (4,67644) = 5,43619 \text{ t.m}$$

$$M_3 = (-0,00248) + (-2,8473) + (-1,25889) = -4,10867 \text{ t.m}$$

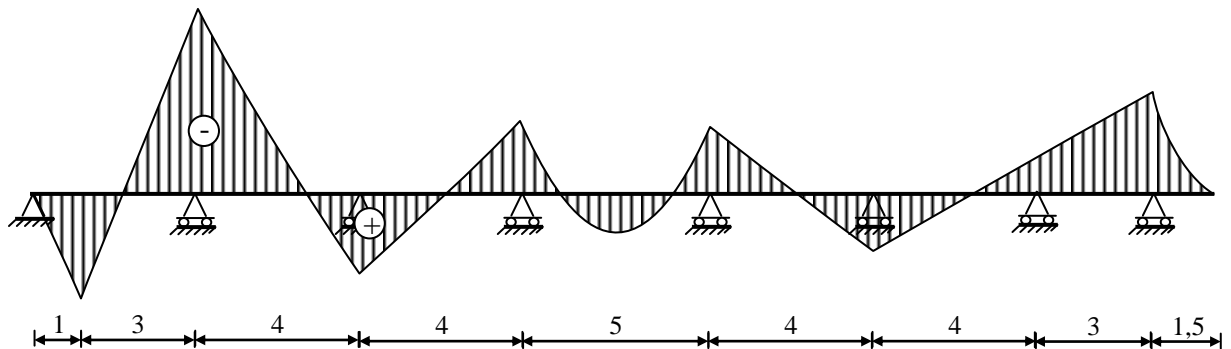
$$M_4 = (0,0084) + (-2,8473) + (0,37194) = -2,46696 \text{ t.m}$$

$$M_5 = (-0,0374) + (0,76644) + (-0,1001) = 0,63169 \text{ t.m}$$

$$M_6 = (0,13044) + (-0,21898) + (0,0286) = -0,05994 \text{ t.m}$$

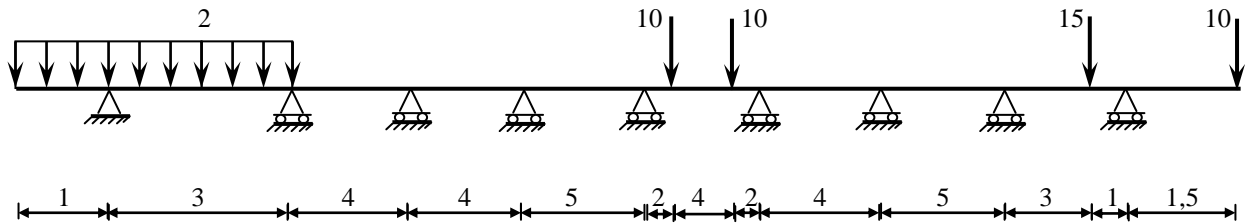
$$M_7 = (-0,5625) + (0) + (0) = -0,5625 \text{ t.m}$$

### Diagramme du moment



### Exemple 4

- Trouver les valeurs des moments pour la poutre continue représentée ci-dessous.
- Tracer le diagramme de M.
- EI : constant



### Solution

Comme les appuis aux extrémités de travée continue sont simples :  $\phi_1 = 0$  ,  $\phi_8' = 0$

### Foyers gauches

$$\phi_i = \frac{b_i}{C_{i-1} + a_i - b_{i-1} \cdot \phi_{i-1}} \quad a_i = 2 \cdot b_i = c_i = \frac{L_i}{3 \cdot EI_i}$$

$$\phi_1 = 0$$

$$\phi_2 = \frac{b_2}{C_1 + a_2 - b_1 \cdot \phi_1} = 0,2857$$

$$\phi_3 = \frac{b_3}{C_2 + a_3 - b_2 \cdot \phi_2} = 0,2692$$

$$\phi_4 = \frac{b_4}{C_3 + a_4 - b_3 \cdot \phi_3} = 0,2954$$

$$\phi_5 = \frac{b_5}{C_4 + a_5 - b_4 \cdot \phi_4} = 0,3262$$

$$\phi_6 = \frac{b_6}{C_5 + a_6 - b_5 \cdot \phi_5} = 0,187$$

$$\phi_7 = \frac{b_7}{C_6 + a_7 - b_6 \cdot \phi_6} = 0,2898$$

$$\phi_8 = \frac{b_8}{C_7 + a_8 - b_7 \cdot \phi_7} = 0,2416$$

Foyers droits

$$\phi'_i = \frac{b_i}{C_i + a_{i+1} - b_{i+1} \cdot \phi'_{i+1}}$$

$$\phi'_8 = 0$$

$$\phi'_7 = \frac{b_7}{C_7 + a_8 - b_8 \cdot \phi'_8} = 0,2777$$

$$\phi'_6 = \frac{b_6}{C_6 + a_7 - b_7 \cdot \phi'_7} = 0,2408$$

$$\phi'_5 = \frac{b_5}{C_5 + a_6 - b_6 \cdot \phi'_6} = 0,3472$$

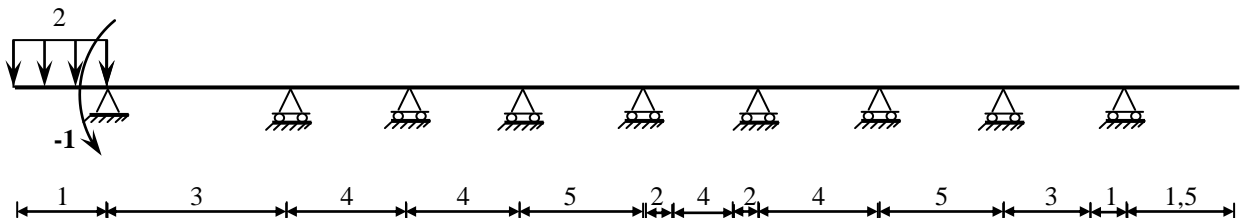
$$\phi'_4 = \frac{b_4}{C_4 + a_5 - b_5 \cdot \phi'_5} = 0,2153$$

$$\phi'_3 = \frac{b_3}{C_3 + a_4 - b_4 \cdot \phi'_4} = 0,2363$$

$$\phi'_2 = \frac{b_2}{C_2 + a_3 - b_3 \cdot \phi'_3} = 0,2657$$

$$\phi'_1 = \frac{b_1}{C_1 + a_2 - b_2 \cdot \phi'_2} = 0,232$$

➤ 1<sup>er</sup> Cas



$$M_0 = -1$$

$$M_1 = -\phi'_1 \cdot M_0 = -(0,232) \cdot (-1) = 0,232$$

$$M_2 = -\phi'_2 \cdot M_1 = -(0,2657) \cdot (0,232) = -0,0616$$

$$M_3 = -\phi'_3 \cdot M_2 = -(0,2363) \cdot (-0,0616) = 0,01456$$

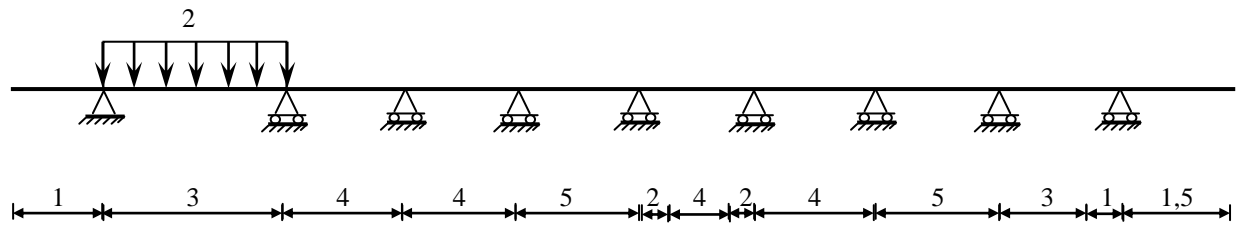
$$M_4 = -\phi'_4 \cdot M_3 = -(0,2153) \cdot (0,01456) = -0,003136$$

$$M_5 = -\phi'_5 \cdot M_4 = -(0,3472) \cdot (-0,003136) = 0,001088$$

$$M_6 = -\phi'_6 \cdot M_5 = -(0,2408) \cdot (0,001088) = -0,000262$$

$$M_7 = -\phi'_7 \cdot M_6 = -(0,2777) \cdot (-0,000262) = 0,0000728$$

➤ 2<sup>ème</sup> Cas

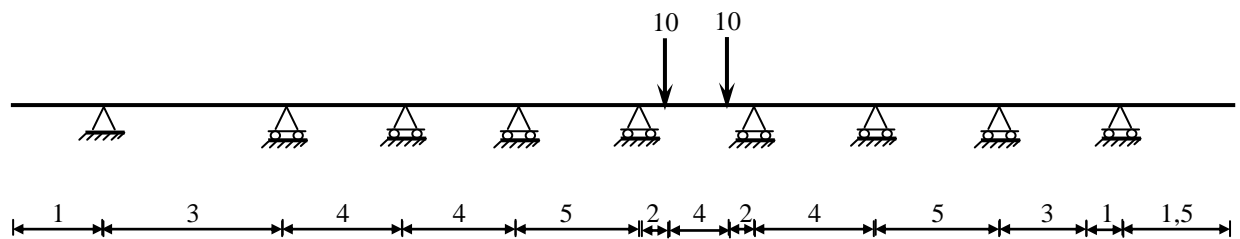


$$\omega_1'' = \frac{q \cdot L^3}{24 \cdot EI} = \frac{2 \cdot (3)^3}{24} = 2,25$$

$$\begin{cases} M_0 = 0 \\ M_1 = -\frac{\omega_1'' \cdot \phi_1'}{b_1} = -\frac{2,25 \cdot 0,232}{\frac{3}{6}} = -1,044 \end{cases}$$

$$\begin{aligned} M_2 &= -\phi_2' \cdot M_1 = -(0,2657) \cdot (-1,044) = 0,2774 \\ M_3 &= -\phi_3' \cdot M_2 = -(0,2363) \cdot (0,2774) = -0,0655 \\ M_4 &= -\phi_4' \cdot M_3 = -(0,2153) \cdot (-0,0655) = 0,0141 \\ M_5 &= -\phi_5' \cdot M_4 = -(0,3472) \cdot (0,0141) = -0,0049 \\ M_6 &= -\phi_6' \cdot M_5 = -(0,2408) \cdot (-0,0049) = 0,001179 \\ M_7 &= -\phi_7' \cdot M_6 = -(0,2777) \cdot (0,001179) = -0,000327 \\ M_8 &= 0 \end{aligned}$$

➤ 3<sup>ème</sup> Cas



$$\begin{aligned} EI \omega_5' &= -60 \\ EI \omega_5'' &= 60 \end{aligned}$$

$$M_i = -\frac{1}{b_i} \cdot \frac{\omega_i' + \frac{\omega_i''}{\phi_i}}{\frac{1}{\phi_i \phi_i'} - 1} \Rightarrow M_5 = -\frac{1}{\frac{8}{6}} \cdot \frac{-60 + \frac{60}{0,3262}}{\frac{1}{0,3262 \cdot 0,3472} - 1} = -11,872$$

$$\begin{aligned} M_4 &= M_5 = -11,872 \\ M_3 &= -\phi_4' \cdot M_4 = -(0,2954) \cdot (-11,872) = 3,507 \\ M_2 &= -\phi_3' \cdot M_3 = -(0,2692) \cdot (3,507) = -0,944 \end{aligned}$$

$$M_1 = -\phi_2' . M_2 = -(0,2857) . (-0,944) = 0,2697$$

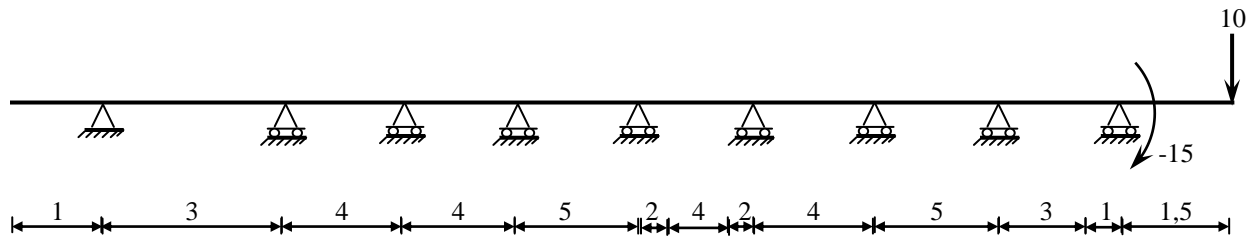
$$M_0 = 0$$

$$M_6 = -\phi_6' . M_5 = -(0,2408) . (-11,872) = 2,8587$$

$$M_7 = -\phi_7' . M_6 = -(0,2777) . (2,8587) = -0,79388$$

$$M_8 = 0$$

➤ 4<sup>ème</sup> Cas



$$M_8 = -15$$

$$M_7 = -\phi_8 . M_8 = -(0,2416) . (-15) = 3,624$$

$$M_6 = -\phi_7 . M_7 = -(0,2898) . (3,624) = -1,05$$

$$M_5 = -\phi_6 . M_6 = -(0,187) . (-1,05) = 0,19639$$

$$M_4 = -\phi_5 . M_5 = -(0,3262) . (0,196) = -0,064$$

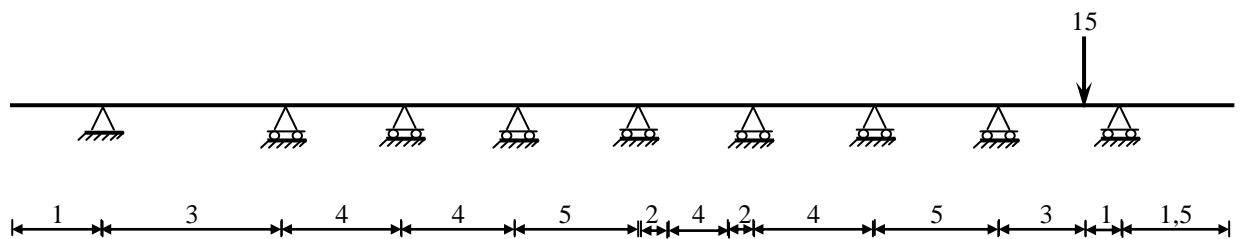
$$M_3 = -\phi_4 . M_4 = -(0,2954) . (-0,064) = 0,0189$$

$$M_2 = -\phi_3 . M_3 = -(0,2692) . (0,0189) = -0,00509$$

$$M_1 = -\phi_2 . M_2 = -(0,2857) . (-0,00509) = 0,001455$$

$$M_0 = 0$$

➤ 5<sup>ème</sup> Cas



$$\begin{cases} M_8 = 0 \\ \frac{M_7}{\phi_8} = -\frac{\omega_8}{b_8} \end{cases}$$

$$-EI \omega_8 = -9,375$$

$$M_7 = \frac{9,375 \cdot 0,2416}{\frac{4}{6}} = -3,3975$$

$$M_6 = -\phi_7 . M_7 = -(0,2898) . (-3,3975) = 0,98459$$

$$M_5 = -\phi_6 . M_6 = -(0,187) . (0,98459) = -0,14812$$

$$M_4 = -\phi_5 . M_5 = -(0,3262) . (-0,14812) = 0,06$$

$$M_3 = -\phi_4 . M_4 = -(0,2954) . (0,06) = -0,0177$$

$$M_2 = -\phi_3 . M_3 = -(0,2692) . (-0,0177) = 0,004776$$

$$M_1 = -\phi_2 . M_2 = -(0,2857) . (0,004776) = -0,00136$$

$$M_0 = 0$$

### Moments finaux

$$M_0 = (-1) + (0) + (0) + (0) + (0) = -1$$

$$M_1 = (0,232) + (-1,044) + (0,2697) + (-0,00136) + (0,001455) = -0,5422$$

$$M_2 = (-0,0616) + (0,2774) + (-0,944) + (0,004776) + (-0,00509) = -0,7285$$

$$M_3 = (0,01456) + (-0,0655) + (3,507) + (-0,0177) + (0,0189) = 3,457$$

$$M_4 = (-0,003136) + (0,0141) + (-11,872) + (0,06) + (0,064) = -11,865$$

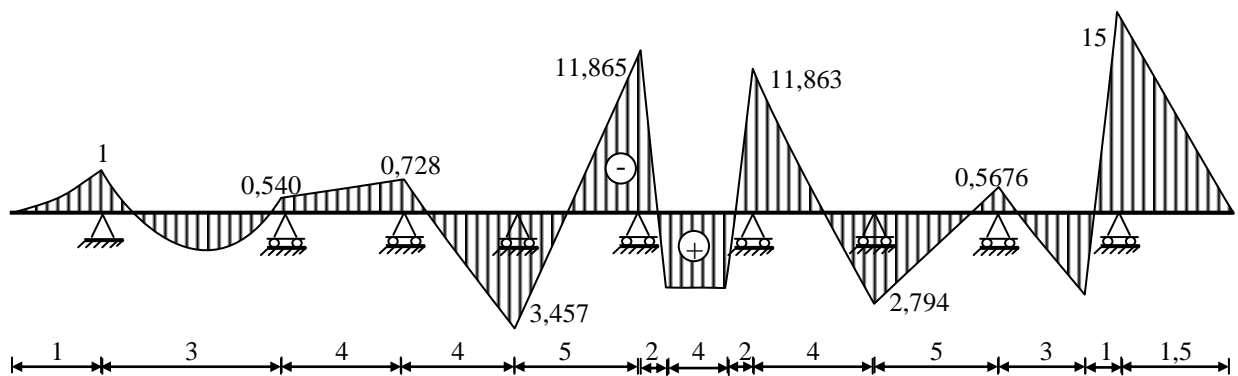
$$M_5 = (0,001088) + (-0,0049) + (-11,872) + (-0,18412) + (0,19639) = -11,863$$

$$M_6 = (-0,000262) + (0,001179) + (2,8587) + (0,98459) + (-1,05) = 2,794$$

$$M_7 = (0,0000728) + (-0,000327) + (-0,79388) + (-3,3975) + (3,624) = -0,5676$$

$$M_8 = -15$$

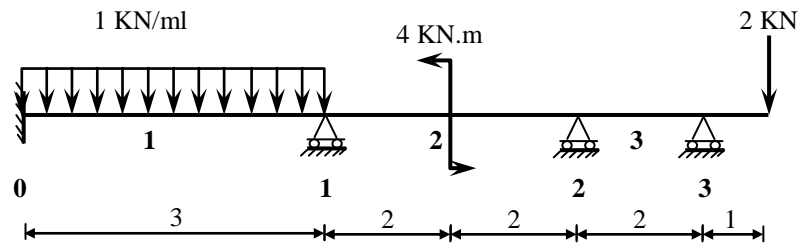
### Diagramme du moment





### Exemple 5

- Tracer le diagramme de M et T pour la poutre continue représentée ci-dessous.
- EI : constant



### Solution

$$M_3 = 2.1 = 2 \text{ kn}$$

$$a_1 = 2.b_1 = c_1 = \frac{3}{3.EI} = \frac{1}{EI}$$

$$a_2 = 2.b_2 = c_2 = \frac{4}{3.EI}$$

$$a_3 = 2.b_3 = c_3 = \frac{2}{3.EI}$$

### Foyers gauches

$$\phi_i = \frac{b_i}{C_{i-1} + a_i - b_{i-1} \cdot \phi_{i-1}}$$

$$\phi_1 = \frac{b_1}{C_0 + a_1 - b_0 \cdot \phi_0} = \frac{1}{2} = 0,5$$

$$\phi_2 = \frac{b_2}{C_1 + a_2 - b_1 \cdot \phi_1} = 0,32$$

$$\phi_3 = \frac{b_3}{C_2 + a_3 - b_2 \cdot \phi_2} = 0,19$$

### Foyers droits

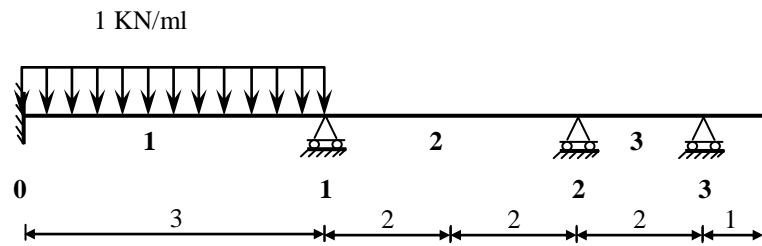
$$\phi'_i = \frac{b_i}{C_i + a_{i+1} - b_{i+1} \cdot \phi'_{i+1}}$$

$$\phi'_3 = \frac{b_3}{C_3 + a_4 - b_4 \cdot \phi'_4} = 0,5$$

$$\phi'_2 = \frac{b_2}{C_2 + a_3 - b_3 \cdot \phi'_3} = 0,36$$

$$\phi'_1 = \frac{b_1}{C_1 + a_2 - b_2 \cdot \phi'_2} = 0,24$$

➤ 1<sup>er</sup> Cas



Appui 0, 1, 2

$$M_{i-1} = -\frac{1}{b_i} \cdot \frac{\omega_i'' + \frac{\omega_i'}{\phi_i}}{\frac{1}{\phi_i \phi_i'} - 1}$$

$$M_i = \frac{1}{b_i} \cdot \frac{\omega_i' + \frac{\omega_i''}{\phi_i}}{\frac{1}{\phi_i \phi_i'} - 1}$$

Rotation  $\omega_1''$  et  $\omega_1'$

$$\omega_1' = -\omega_1'' = \frac{9}{8.EI}$$

$$M_0 = -\frac{1}{b_1} \cdot \frac{\frac{\omega_1'}{\phi_1} + \omega_1''}{\frac{1}{\phi_1 \phi_1'} - 1} = -0,97$$

$$M_1 = \frac{1}{b_1} \cdot \frac{\omega_1' + \frac{\omega_1''}{\phi_1}}{\frac{1}{\phi_1 \phi_1'} - 1} = -0,310$$

Alors,

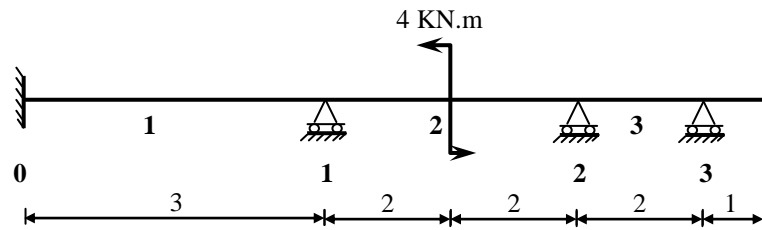
Avec l'utilisation des Foyers droites

$$M_2 = -\phi_2' . M_1$$

$$M_2 = -(-0,31) \cdot \frac{4}{11} = 0,11$$

$$M_3 = 0$$

➤ 2<sup>ème</sup> Cas



$$\omega_2' = \omega_2'' = \frac{M_0}{24.EI.L} = \frac{4}{24.4.EI} = \frac{1}{24.EI}$$

$$M_1 = -\frac{1}{b_2} \frac{\frac{\omega_2'}{\phi_2} + \omega_2''}{\frac{1}{\phi_2 \phi_2'} - 1} = -0,03$$

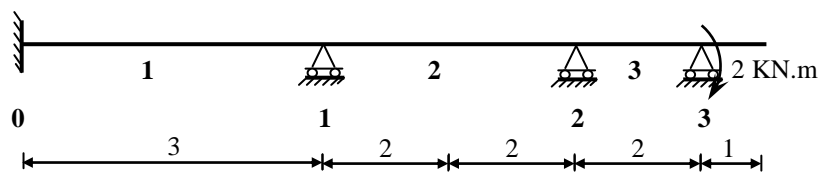
$$M_2 = \frac{1}{b_2} \cdot \frac{\omega_2' + \frac{\omega_2''}{\phi_2}}{\frac{1}{\phi_2 \phi_2'} - 1} = 0,03$$

$$M_0 = -\phi_1 \cdot M_1$$

$$M_0 = -\frac{1}{2}(-0,03) = 0,015$$

$$M_3 = 0$$

➤ 3<sup>ème</sup> Cas



$$M_3 = -2,0$$

$$M_2 = -\phi_3 \cdot M_3 = -\frac{25}{134} \cdot (-2,0) = 0,37$$

$$M_1 = -\phi_2 \cdot M_2 = -\frac{8}{25} \cdot (0,37) = -0,12$$

$$M_0 = -\phi_1 \cdot M_1 = -\frac{1}{2} \cdot (-0,12) = 0,06$$

**Moments finaux**

$$M_0 = (-0,97) + (0,015) + (0,06) = -0,895$$

$$M_1 = (-0,31) + (-0,03) + (-0,12) = -0,46$$

$$M_2 = (0,11) + (0,03) + (0,37) = 0,51$$

$$M_3 = -2,0$$

**Efforts tranchants et Moments**

$$M(x) = \mu(x) + M_g \cdot \left(1 - \frac{x}{L}\right) + M_d \cdot \left(\frac{x}{L}\right)$$

$$T(x) = \frac{\partial(\mu(x))}{\partial x} + \frac{M_d - M_g}{L}$$

**Travée 0 – 1**

$$M(x) = \mu(x) + M_0 \cdot \left(1 - \frac{x}{L}\right) + M_1 \cdot \left(\frac{x}{L}\right)$$

$$M(x) = -\frac{x^2}{2} + 1,645 \cdot x - 0,895$$

$$T(x) = -x + 1,645$$

$$M_{\max} = 0,46 \quad \Leftrightarrow \quad (x = 1,645)$$

**Travée 1 – 2**

$$0 \leq x \leq 2$$

$$M(x) = 1,243 - 0,46$$

$$T(x) = 1,243$$

$$2 \leq x \leq 4$$

$$M(x) = 1,243 \cdot x - 4,46$$

$$T(x) = 1,243$$

**Travée 2 – 3**

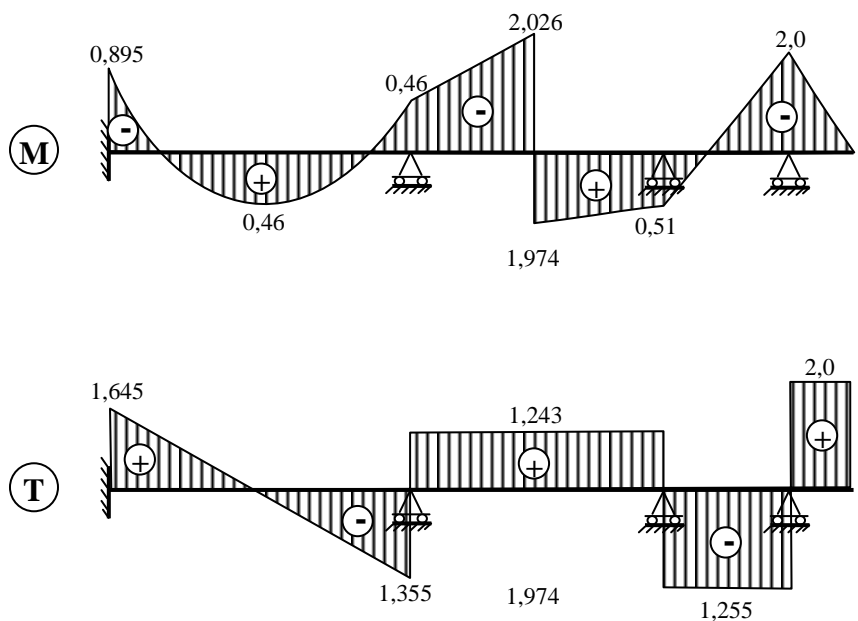
$$M(x) = 1,255 \cdot x + 0,51$$

$$T(x) = -1,255$$

**Console**

$$M(x) = -2 \cdot (1 - x)$$

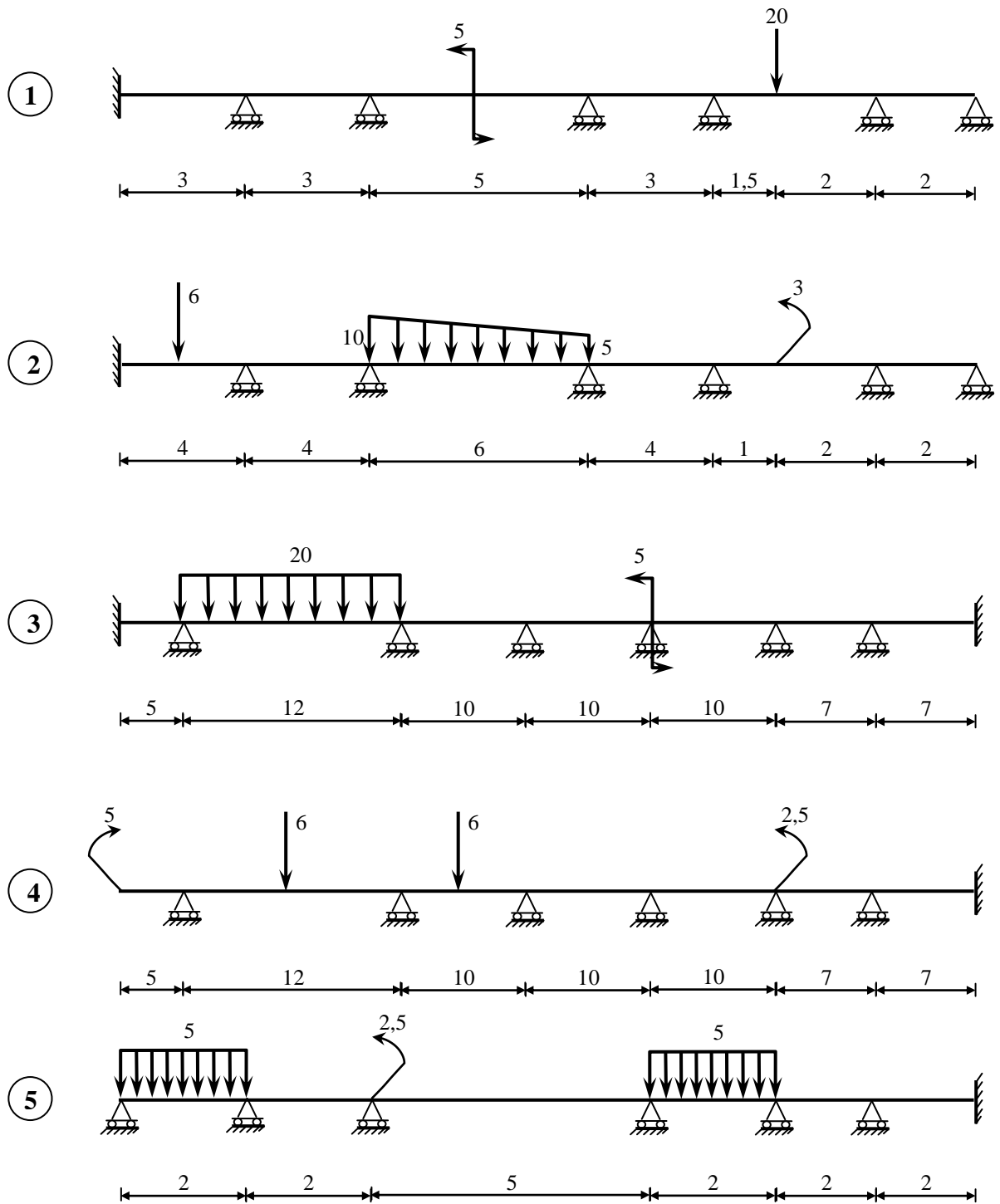
$$T(x) = +2,0$$



### 3.2.4. Exercices

A l'aide de la méthode des Foyers ;

- Déterminer les valeurs des moments  $M$  et de l'effort tranchant  $T$ , pour les poutres représentées ci-dessous.
- Tracer le diagramme du  $M$  et  $T$ .
- Evaluer les valeurs de réactions d'appuis.



### 3.3. Méthode de Menabrea

Dans le système élastique, les valeurs que prennent les réactions hyperstatiques correspondant aux liaisons surabondantes rendent stationnaire le potentiel interne.

Les valeurs des réactions hyperstatiques correspondant à l'équilibre du système hyperstatique rendent minimum le potentiel  $W$  du système isostatique associé :

$$\frac{\partial W}{\partial R_i} = 0$$

$W$  : Etant exprimé en fonction de l'inconnue hyperstatique choisie  $R_i$  .  $i = 1, 2, \dots, P$

$P$  : Etant le degré d'hyperstaticité de la structure.

#### 3.3.1. Application du théorème de Menabrea au calcul des réactions hyperstatiques

**1<sup>ère</sup> Etape** : On rend la structure isostatique en supprimant les liaisons surabondantes,

**2<sup>ème</sup> Etape** : On remplace ces liaisons par des réactions hyperstatiques inconnues,

**3<sup>ème</sup> Etape** : On calcule l'énergie de déformation  $W$  en fonction :

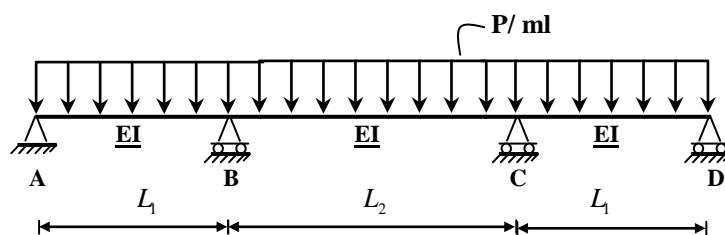
- Des charges appliquées,
- Des réactions hyperstatiques.

On obtient autant d'équations linéaires qu'il y a d'inconnues.

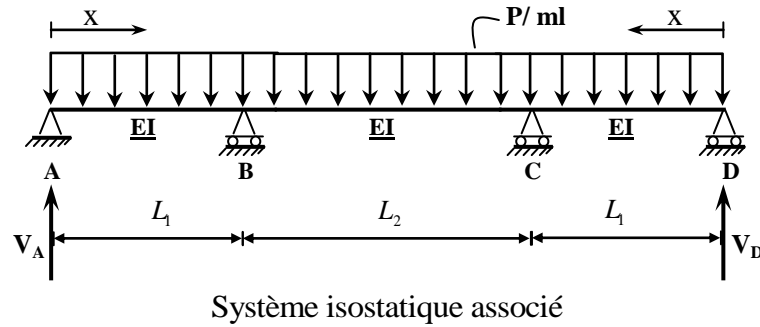
#### Remarque

Pour simplifier le calcul, il est préférable de ne procéder aux intégrations qu'après avoir explicité les équations dans lesquelles on dérive **sans** le signe somme.

#### 3.3.2. Exemple d'application



La poutre est deux fois hyperstatique, mais vu la symétrie on a une seule liaison surabondante, soit la réaction  $V_A$ . Le système isostatique associé est la poutre BC avec deux consoles AB et CD.



**a) Moment fléchissant du système isostatique associé**

- Sur AB :  $0 \leq x \leq L_1$

$$M(x) = V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2}$$

- Sur BC :  $L_1 \leq x \leq L_2$

$$M(x) = V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} + V_B \cdot (x - L_1)$$

- Sur CD : Si on choisit l'origine en D on obtient la même expression de AB, soit :

$$M(x) = V_D \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} = V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2}$$

**b) Liaisons surabondantes**

$$\frac{\partial U}{\partial V_A} = 0 \quad \int_A^D \left( \frac{M_x}{EI} \cdot \frac{\partial M_x}{\partial V_A} \right) dx = 0$$

$$\frac{\partial U}{\partial V_A} = \frac{1}{EI} \int_0^{L_1} \left( V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} \right) \cdot x \cdot dx + \frac{1}{EI} \int_{L_1}^{L_2} \left( V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} + V_B \cdot (x - L_1) \right) \cdot \frac{\partial M}{\partial V_A} \cdot dx + \quad (1)$$

$$\frac{1}{EI} \int_0^{L_1} \left( V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} \right) \cdot x \cdot dx = 0$$

On remarque qu'il y a deux inconnues dans cette équation  $V_A$  et  $V_B$ , mais on peut exprimer  $V_B$  en fonction de  $V_A$ .

Soit, la somme des moments par rapport à C, on trouve :

$$\sum_A^D M_C = 0 \Rightarrow V_A \cdot (L_1 + L_2) + V_B \cdot L_2 - V_D \cdot L_1 - \frac{P}{2} \cdot (L_1 + L_2)^2 + P \cdot \frac{L_1^2}{2} = 0$$

$$V_A \cdot L_2 + V_B \cdot L_2 - P \cdot L_2 \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) = 0$$

$$V_B = P \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) - V_A \quad (2)$$

L'équilibre (1) devient :

$$2 \cdot \int_0^{L_1} \left( V_A \cdot x - P \cdot \frac{x^2}{2} \right) \cdot x \cdot dx + \int_{L_1}^{L_2} \left( -P \cdot \frac{x^2}{2} + L_1 \cdot V_A + x \cdot P \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) - L_1 \cdot P \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) \right) \cdot dx = 0$$

$$2 \cdot \left[ V_A \cdot \frac{x^3}{3} - P \cdot \frac{x^4}{8} \right]_0^{L_1} + \left[ -P \cdot L_1 \cdot \frac{x^3}{6} + L_1^2 \cdot V_A \cdot x + \frac{x^2 \cdot L_1}{2} \cdot P \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) - L_1^2 \cdot x \cdot P \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) \right]_{L_1}^{L_2} = 0$$

$$L_1^2 \cdot L_2 \cdot V_A - \frac{L_1^3}{3} \cdot V_A + \frac{5 \cdot P \cdot L_1^4}{12} + \frac{P \cdot L_1 \cdot L_2^3}{12} - \frac{3 \cdot P \cdot L_1^3 \cdot L_2}{4} = 0$$

$$V_A = V_D = \frac{1}{L_1 \cdot L_2 - \frac{L_1^2}{3}} \cdot \left( -\frac{5 \cdot P \cdot L_1^3}{12} - \frac{P \cdot L_2^3}{12} + \frac{3 \cdot P \cdot L_1^2 \cdot L_2}{4} \right)$$

La relation (2) donne  $V_B$ , soit :

$$V_B = P \cdot \left( L_1 + \frac{L_2}{2} \right) - V_A = V_C \quad (\text{Par symétrie}).$$

Pour le cas particulier de  $L_1 = L_2 = L$ , on trouve

$$V_A = \frac{3 \cdot P \cdot L}{8} = V_D \quad \text{et} \quad V_B = \frac{9 \cdot P \cdot L}{8} = V_C$$

### 3.3.3. Exercices

A l'aide du théorème de Menabrea, tracer le diagramme du moment  $M$  pour les exemples ci-dessous.

