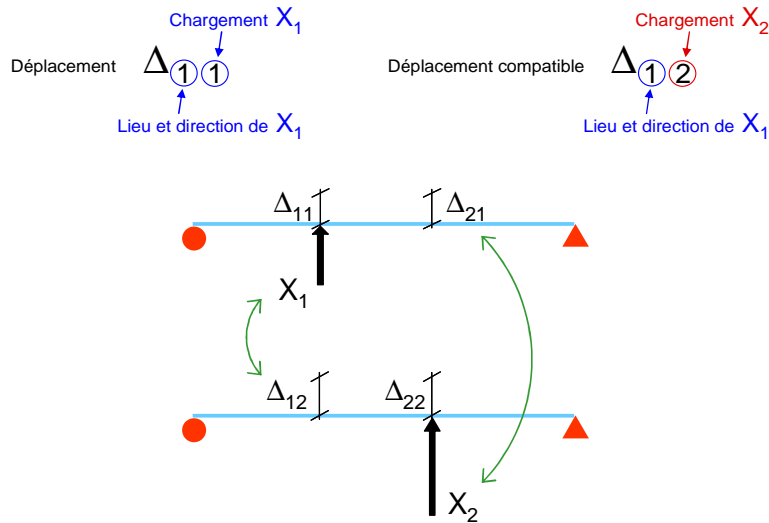


## TP d'énergétique N°2

Nous allons valider l'utilisation combinée de deux principes de la mécanique pour la détermination d'une inconnue hyperstatique.

Le principe des travaux virtuels (forme appliquée).



Le **travail** de  $X_1$  dans le déplacement compatible  $\Delta_{12}$  sous le chargement  $X_2$   $\frac{1}{2} X_1 \cdot \Delta_{12}$   
est égal au

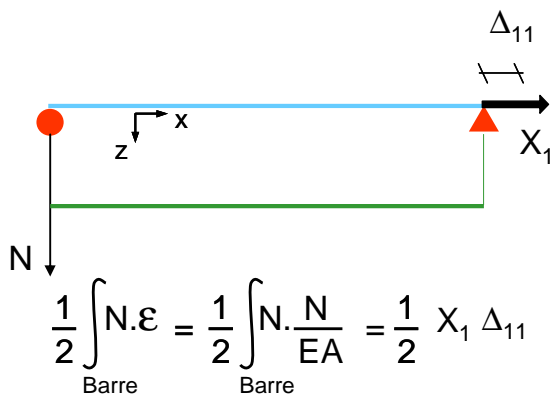
**travail** de  $X_2$  dans le déplacement compatible  $\Delta_{21}$  sous le chargement  $X_1$   $\frac{1}{2} X_2 \cdot \Delta_{21}$

### Le principe d'équivalence

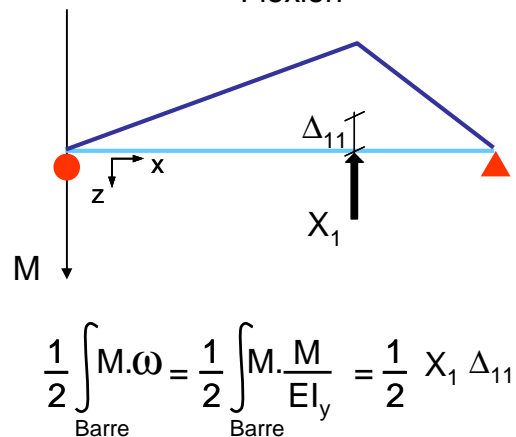
« L'énergie de déformation élastique est égale au travail des actions extérieures »

$$\frac{1}{2} \int_{\text{Barre}} \text{Effort intérieur} \cdot \text{Déformation élastique} = \frac{1}{2} \text{Action extérieure} \cdot \text{Déplacement}$$

Traction



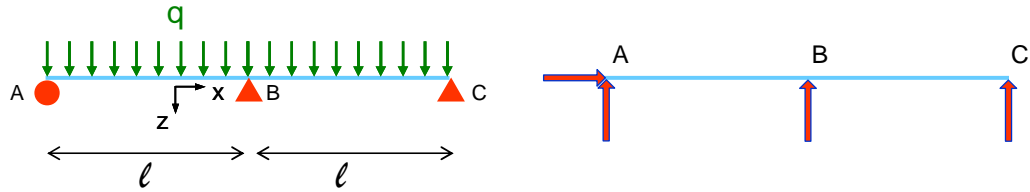
Flexion



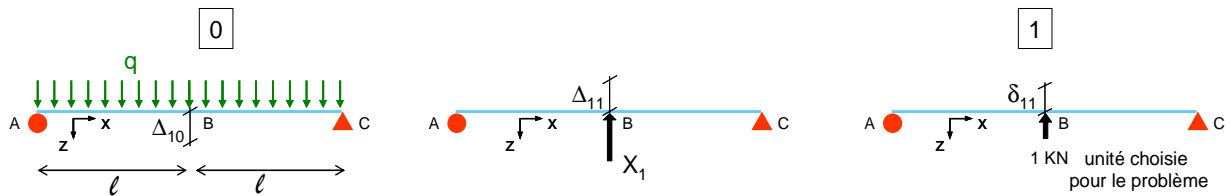
Lorsque  $E$ ,  $A$  et  $I_y$  sont constants le long d'une barre on calculera

$$\frac{L_{\text{Barre}}}{EA} \int_{\text{Barre}} N \cdot N \quad \text{ou} \quad \frac{L_{\text{Barre}}}{EI_y} \int_{\text{Barre}} M \cdot M \quad \text{à l'aide du tableau des intégrales de Mohr}$$

## Etude d'un système initial hyperstatique extérieurement de degré 1



- 1 / Nous allons définir un **système isostatique associé** 0 dans lequel nous **ajoutons un degré de liberté**.
- 2/ Dans un système identique mais **sans le chargement initial**, nous définissons une **inconnue principale de liaison** que nous noterons  $X_1$  **compatible avec ce nouveau degré de liberté**.
- 3/ Nous définissons ensuite un **système à chargement unitaire** 1 **correspondant à cette inconnue principale**. Nous choisissons de traiter ce problème en KN, donc cette action vaut 1 KN

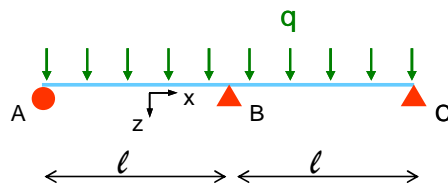


## Etude des réactions d'appui sur le système initial

$L = 2\text{m}$

Profil IPE 100

Chargement :  $q = 40 \text{ KN/m}$



## Extraire des résultats du logiciel la valeur de la réaction en B

Donnez cette valeur à  $X_1$  :

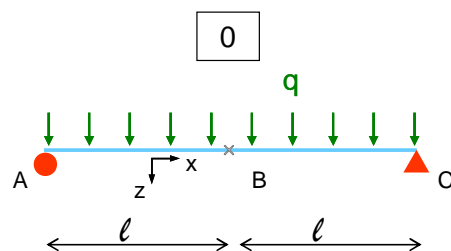
$X_1 =$                       **KN**

## Etude des chargements sur le système isostatique associé

$L = 2\text{m}$

Profil IPE 100

Chargement :  $q = 40 \text{ KN/m}$



Dans ce système isostatique :

**Créez 2 autres cas de chargement :  $X_1$  et 1** en conservant la même unité, le KNewton.

**Montrez que :**  $\Delta_{10} + \Delta_{11} = 0$ , ce qui correspond au problème initial : *pas de translation verticale possible sur l'appui simple en B.*

Choisissez le **mètre (m)** comme **unité de déplacement**

$\Delta_{10} =$                       **m**

$\Delta_{11} =$                       **m**

**Ecart entre les deux valeurs :**

$$\frac{|\Delta_{10}| - |\Delta_{11}|}{|\Delta_{10}|} \times 100 = \quad \quad \quad \%$$

Nous avons constaté que :  $\Delta_{10} + \Delta_{11} = 0$  (pas de déplacement en B dans le système initial)

Nous pouvons alors exprimer que :  $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} + \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11} = 0$  déduit de  $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot (\Delta_{10} + \Delta_{11}) = 0$

Dans cette expression, **1** est la charge unitaire de **1KN**

Nous allons maintenant utiliser une relation combinée des deux principes de la mécanique présentés en introduction.

### Détermination de $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10}$

Remarque : il n'y a pas de charge concentrée dans le système 0. Pour calculer ce travail nous allons utiliser l'équivalent en énergie de déformation élastique.

**Le principe d'équivalence** nous dit :

« L'énergie de déformation élastique est égale au travail des actions extérieures »

Combinons ce principe avec le **principe des travaux virtuels** entre les systèmes 0 et 1.

$\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10}$  : le travail de l'action extérieure unitaire **1** dans le déplacement compatible  $\Delta_{10}$  du système **0**. est égale à

l'énergie de déformation élastique du système unitaire **1** combinée aux efforts intérieurs du système **0**

Remarque 1 : les déformations élastiques de ces systèmes sont principalement dues au Moment fléchissant.

Remarque 2 : le long de chaque barre AB et BC, le module d'Young et l'inertie  $I_y$  sont constantes.

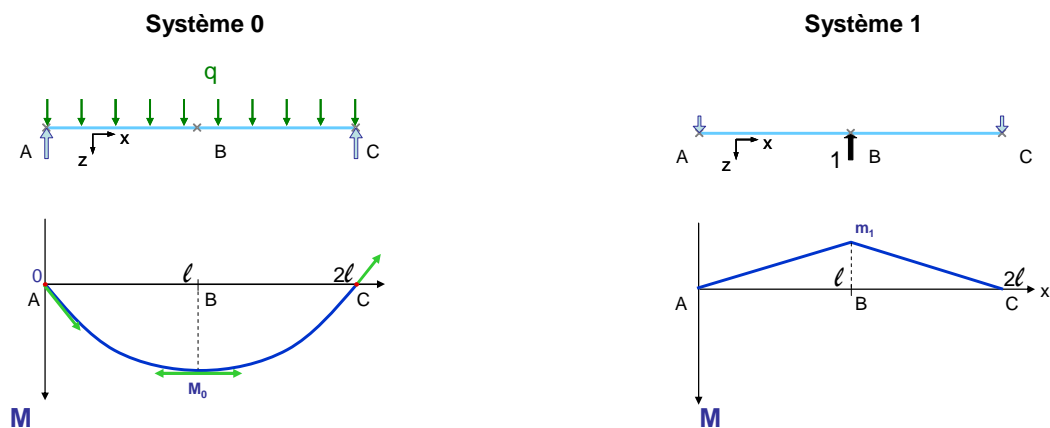
Remarque 3 : on décompose l'expression pour chaque barre AB et BC

$$\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} = \frac{1}{2} \left( \frac{L_{AB}}{EI_y} \int_{\text{Barre AB}} M_0 \cdot m_1 + \frac{L_{BC}}{EI_y} \int_{\text{Barre BC}} M_0 \cdot m_1 \right)$$

KN
m
KNm
KNm

Pour calculer les valeurs de  $\int_{\text{Barre}} M_0 \cdot m_1$  nous allons utiliser le tableau des intégrales de Mohr

**Première étape** : contrôlez les allures et valeurs maximum des diagrammes de M dans les deux systèmes



Extraire les valeurs de  $M_0$  et  $m_1$  des résultats de l'étude numérique.

**ATTENTION** : notre système de représentation est inversé par rapport à celui du logiciel, mais les signes restent les mêmes.

$M_0 = \underline{\hspace{2cm}}$  KNm ;  $m_1 = \underline{\hspace{2cm}}$  KNm

**Discussion préalable sur les unités.**

Pourquoi travaillons-nous en KiloNewton (KN) et en mètres (m) ?

Exemple:  $L_{\text{Barre}} = 2\text{m}$   $E = 210\,000\text{ MPa}$   $I_{\text{Fort}} = 456\text{ cm}^4$

$$210\,000 = 2,1 \cdot 10^5$$

$$1\text{ MPa} = 10^6\text{ Pa} = 10^6\text{ N/m}^2 = 10^3\text{ KN/m}^2$$

$$210\,000\text{ MPa} = 2,1 \cdot 10^8\text{ KN/m}^2$$

$$1\text{ cm}^4 = (10^{-2}\text{ m})^4 = 10^{(-2 \times 4)}\text{ m}^4 = 10^{(-8)}\text{ m}^4$$

Conclusion :  $210\,000\text{ MPa} \cdot \text{cm}^4 = 2,1 \cdot 10^0\text{ KN m}^2 = 2,1\text{ KN m}^2$

$$\text{Alors : } \frac{L_{\text{Barre}}}{EI_{\text{Fort}}} = \frac{2}{2,1 \cdot 456} \text{ en } \frac{\text{m}}{\text{KN m}^2} \text{ soient } \frac{1}{\text{KN m}}$$

Si  $M_0$  et  $m_1$  sont en KNm alors  $M_0 \cdot m_1$  sera en  $\text{KNm} \times \text{KNm}$

$$\text{Conclusion : } \frac{L}{EI_y} \int_{\text{Barre}} M_0 \cdot m_1 \text{ a pour unités } \frac{\text{KNm} \times \text{KNm}}{\text{KN m}^2}$$

$$\text{Ainsi : } \frac{L}{EI_y} \int_{\text{Barre}} M_0 \cdot m_1 \text{ a pour unités } \frac{\text{KNm} \times \text{KNm}}{\text{KN m}} \text{ Soient des KNm (KJoules)}$$

Nous cherchons la valeur de  $\Delta_{10}$  par le calcul :

$$\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} = \frac{1}{2} \left( \frac{L_{\text{AB}}}{EI_y} \int_{\text{Barre AB}} M_0 \cdot m_1 + \frac{L_{\text{BC}}}{EI_y} \int_{\text{Barre BC}} M_0 \cdot m_1 \right)$$

$\begin{matrix} \text{KN} & \text{m} \\ \swarrow & \searrow \end{matrix}$ 
 $\begin{matrix} \text{KNm} & & \text{KNm} \\ \text{Barre AB} & & \text{Barre BC} \end{matrix}$

En choisissant comme unités générales  
le KiloNewton (KN) et le mètre (m)

En prenant dans l'expression  $\frac{L}{EI_y}$  | des mètres pour L  
2,1 pour E  
La valeur en  $\text{cm}^4$  pour  $I_y$

En prenant la charge unité égale à 1 KN

L'unité du déplacement  $\Delta$  cherché est le mètre (m)

Complétez le tableau A en utilisant l'extrait du tableau des intégrales de Mohr ci-dessous.

Extrait du tableau de l'épreuve U41 – mécanique

1		$m \cdot M$	$\frac{1}{2} m \cdot M$	$\frac{1}{2} m \cdot M$
2		$\frac{1}{2} m \cdot M$	$\frac{1}{3} m \cdot M$	$\frac{1}{6} m \cdot M$
3		$\frac{1}{2} m \cdot M$	$\frac{1}{6} m \cdot M$	$\frac{1}{3} m \cdot M$

8		$\frac{1}{2} m \cdot M$	$\frac{1}{6} m \cdot M (1 + \frac{b'}{L})$	$\frac{1}{6} m \cdot M (1 + \frac{a'}{L})$
9		$\frac{1}{3} m \cdot M$	$\frac{1}{4} m \cdot M$	$\frac{1}{12} m \cdot M$
10		$\frac{1}{3} m \cdot M$	$\frac{1}{12} m \cdot M$	$\frac{1}{4} m \cdot M$
11		$\frac{2}{3} m \cdot M$	$\frac{5}{12} m \cdot M$	$\frac{1}{4} m \cdot M$
12		$\frac{2}{3} m \cdot M$	$\frac{1}{4} m \cdot M$	$\frac{5}{12} m \cdot M$

Tableau A

	Allure et valeurs de $M_0$ (chargement 0)	Allure et valeurs de $m_1$ (chargement 1)	Résultat tableau de Mohr	$L / (EI)$	Résultat en KJoules (KNm)
Barre A-B $L = 2m$ IPE 100					
Barre B-C $L = 2m$ IPE 100					
				Somme	

En prenant la valeur de  $\Delta_{10}$  dans les résultats du logiciel vérifiez :

$$\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} = \frac{1}{2} \left[ \frac{L_{AB}}{EI_y} \int_{\text{Barre AB}} M_0 \cdot m_1 + \frac{L_{BC}}{EI_y} \int_{\text{Barre BC}} M_0 \cdot m_1 \right]$$

KN
m
KNm
KNm

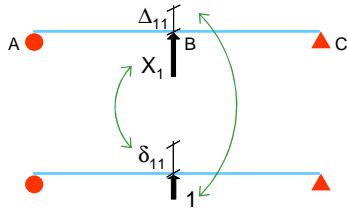
Calcul

## Expression de $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11}$

Travaux virtuels

Le **travail** de l'action unitaire **1** dans le déplacement compatible  $\Delta_{11}$  sous le chargement  $X_1$  est égal au :

**travail** de l'action unitaire  $X_1$  dans le déplacement compatible  $\delta_{11}$  sous le chargement unitaire **1**



$$\text{Alors : } \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11} = \frac{1}{2} \cdot X_1 \cdot \delta_{11} \text{ (unité KJoules ou KN.m)}$$

*Situation particulière dans laquelle les deux chargements sont appliqués au même endroit.*

## Détermination de $\delta_{11}$

Le principe est d'appliquer le même type de résolution que précédemment en combinant le système 1 avec lui-même pour calculer au final :  $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \delta_{11}$  et donc obtenir  $\delta_{11}$

$\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \delta_{11}$  : le travail de l'action extérieure unitaire **1** dans le déplacement compatible  $\delta_{11}$  du système **1** est égale à

l'énergie de déformation élastique du système unitaire **1** combinée aux efforts intérieurs du système **1**

De façon directe, cela revient à établir le tableau suivant :

Tableau B

	Allure et valeurs de $m_1$ (chargement 1)	Allure et valeurs de $m_1$ (chargement 1)	Résultat tableau de Mohr	L / (EI)	Résultat en KJoules (KNm)
Barre A-B L= 2m IPE 100					
Barre B-C L= 2m IPE 100					
Somme					

En prenant la valeur de  $\delta_{11}$  dans les résultats du logiciel vérifiez :

$$\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \delta_{11} = \frac{1}{2} \left[ \overbrace{\frac{L_{AB}}{EI_y} \int_{\text{Barre AB}} m_1 \cdot m_1 + \frac{L_{BC}}{EI_y} \int_{\text{Barre BC}} m_1 \cdot m_1}^{\text{Somme du tableau B}} \right]$$

$$\delta_{11} \text{ RdmLeMans} = \underline{\hspace{2cm}}$$

$$\delta_{11} \text{ calculé} = \underline{\hspace{2cm}}$$

$$\text{Ecart \%} = \underline{\hspace{2cm}} \%$$

Nous pouvons maintenant retrouver la valeur  $X_1$

$$\text{Expression de départ : } \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} + \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11} = 0$$

$$\text{On a montré } \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11} = \frac{1}{2} \cdot X_1 \cdot \delta_{11}$$

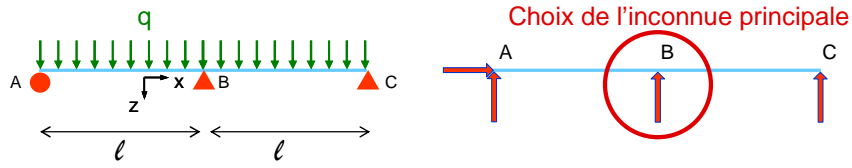
$$\text{Alors : } \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} + \frac{1}{2} \cdot X_1 \cdot \delta_{11} = 0$$

$$\text{Bilan } X_1 = \frac{\text{KN} \cdot \text{m}}{\text{KN} \cdot \text{m}} = \frac{-1 \cdot \Delta_{10}}{\delta_{11}}$$

Application numérique :

$$X_1 = \underline{\hspace{2cm}} \text{ KN}$$

# RESUMÉ : Etude d'un système hyperstatique extérieurement de degré 1



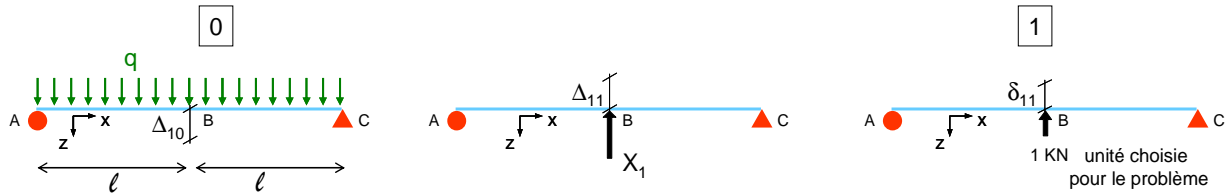
En choisissant comme unités générales  
le KiloNewton (KN) et le mètre (m)

En prenant dans l'expression  $\frac{L}{EI_y}$  | des mètres pour L  
| 2,1 pour E  
| La valeur en  $cm^4$  pour  $I_y$

En prenant la charge unité égale à 1 KN

L'unité du déplacement  $\Delta$  cherché est le mètre (m)

## Décomposition



Relation : Déplacement nul en B dans le système initial  $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{10} + \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11} = 0$  et  $\frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \Delta_{11} = \frac{1}{2} \cdot X_1 \cdot \delta_{11}$

## Diagrammes de moments dans les systèmes isostatiques 0 et 1



## Calcul des énergies de déformations combinées entre les systèmes 0 et 1 puis 1 et 1

Tableau A : 0 avec 1

	Allure et valeurs de $M_0$ (chargement q)	Allure et valeurs de $m_1$ (chargement 1)	Résultat tableau de Mohr	L / (EI)	Résultat en KiloJoules (KJm)
Barre A-B L=2m IPE 100			<b>1 · Δ<sub>10</sub></b>		
Barre B-C L=2m IPE 100					
Somme					

Tableau B : 1 avec 1

	Allure et valeurs de $m_1$ (chargement 1)	Allure et valeurs de $m_1$ (chargement 1)	Résultat tableau de Mohr	L / (EI)	Résultat en KiloJoules (KJm)
Barre A-B L=2m IPE 100			<b>1 · δ<sub>11</sub></b>		
Barre B-C L=2m IPE 100					
Somme					

Calcul de la valeur de l'inconnue hyperstatique :

$$X_1 = \frac{\text{KN} \cdot \text{m}}{\text{m}} = \frac{-1 \cdot \Delta_{10}}{\delta_{11}}$$