

# *Théorie d'Elasticité*

**Abdellatif MEGNOUNIF**

**Application 8**

## **Elasticité Plane** **Poutre Simplement Appuyée**

# Application

**Le but de cette application est d'appliquer les principes de l'élasticité plane pour une poutre en utilisant la notion de la fonction d'Airy, pour montrer la simplicité de la solution.**

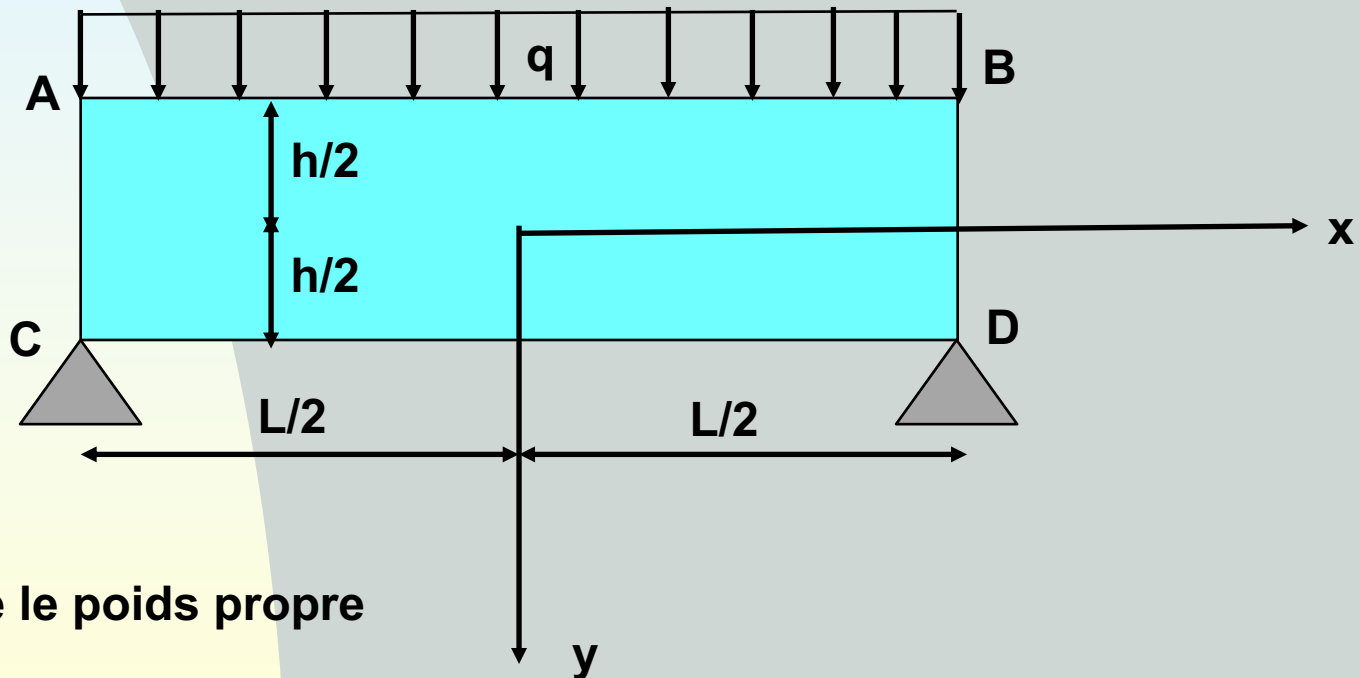
**Les résultats seront comparés à ceux de la théorie des poutres classique.**



# Application

Une poutre rectangulaire de longueur «  $L$  » de hauteur «  $h$  » et de largeur unité, simplement appuyée aux extrémités «  $x = \pm L/2$  », est soumise à une charge uniformément répartie «  $q$  ».

Pour étudier la distribution des contraintes en tout point  $M(x,y)$  de cette poutre on se donne la fonction suivante:



On néglige le poids propre

Rem: **Ce sont toutes les faces AC et BD qui sont simplement appuyées**

# Application

Pour étudier la distribution des contraintes en tout point  $M(x,y)$  de cette poutre on se donne la fonction suivante:

$$\varphi(x, y) = \frac{a}{6} \cdot y^3 \left( x^2 - \frac{y^2}{5} \right) + \frac{b}{2} \cdot x^2 \cdot y + \frac{c}{6} \cdot y^3 + \frac{d}{2} \cdot x^2$$

- i)** Montrer que cette fonction est bi-harmonique
- ii)** Déterminer les constantes  $a$ ,  $b$ ,  $c$  et  $d$  pour que l'équilibre global de cette poutre vérifiée.
- iii)** Déterminer le vecteur déplacement  $(u,v)$  en tout point  $M(x,y)$  de cette poutre. En déduire la flèche maximale.
- iv)** Comparer cette flèche avec celle donnée par la RDM classique (théorie des poutres). Commenter la comparaison

# Application

Pour que  $\varphi(x, y)$  soit une fonction d'Airy, il faut 03 conditions

i) Il faut qu'elle vérifie l'équation bi-harmonique.

$$\nabla^4 \varphi(x, y) = \frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial x^4} + 2 \cdot \frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial x^2 \partial y^2} + \frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial y^4} = 0$$

ii) Il faut que la fonction donne une distribution de contraintes

$$\sigma_x = \frac{\partial^2 \varphi(x, y)}{\partial y^2} \quad \sigma_y = \frac{\partial^2 \varphi(x, y)}{\partial x^2} \quad \tau_{xy} = -\frac{\partial^2 \varphi(x, y)}{\partial x \partial y} - \rho \cdot g \cdot x$$

iii) Il faut que la distribution de contraintes vérifie toutes les conditions aux limites

$$\begin{aligned} \bar{X} &= l \cdot \sigma_x + m \cdot \tau_{xy} \\ \bar{Y} &= l \cdot \tau_{xy} + m \cdot \sigma_y \end{aligned}$$

# Application

i) Il faut qu'elle vérifie l'équation bi-harmonique.

$$\nabla^4 \varphi(x, y) = \frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial x^4} + 2 \cdot \frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial x^2 \partial y^2} + \frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial y^4} = 0$$

avec 
$$\varphi(x, y) = \frac{a}{6} \cdot y^3 \left( x^2 - \frac{y^2}{5} \right) + \frac{b}{2} \cdot x^2 \cdot y + \frac{c}{6} \cdot y^3 + \frac{d}{2} \cdot x^2$$

$$\frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial x^4} = 0$$

$$\frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial x^2 \partial y^2} = 2 \cdot a \cdot y$$

$$\frac{\partial^4 \varphi(x, y)}{\partial y^4} = -4 \cdot a \cdot y$$

D'où

$$\nabla^4 \varphi(x, y) = 0 + 2 \cdot (2 \cdot a \cdot y) + (-4 \cdot a \cdot y) = 0$$

Est vérifiée

**La fonction  $\varphi(x, y)$  est bi-harmonique.**

# Application

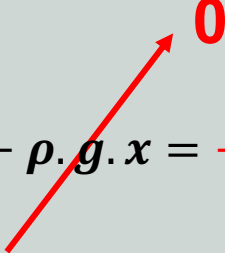
$$\varphi(x, y) = \frac{a}{6} \cdot y^3 \left( x^2 - \frac{y^2}{5} \right) + \frac{b}{2} \cdot x^2 \cdot y + \frac{c}{6} \cdot y^3 + \frac{d}{2} \cdot x^2$$

ii) Il faut que la fonction donne une distribution de contraintes

$$\sigma_x = \frac{\partial^2 \varphi(x, y)}{\partial y^2} = a \cdot x^2 \cdot y - \frac{2}{3} \cdot a \cdot y^3 + c \cdot y$$

$$\sigma_y = \frac{\partial^2 \varphi(x, y)}{\partial x^2} = \frac{1}{3} \cdot a \cdot y^3 + b \cdot y + d$$

$$\tau_{xy} = -\frac{\partial^2 \varphi(x, y)}{\partial x \partial y} - \rho \cdot g \cdot x = -a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x$$



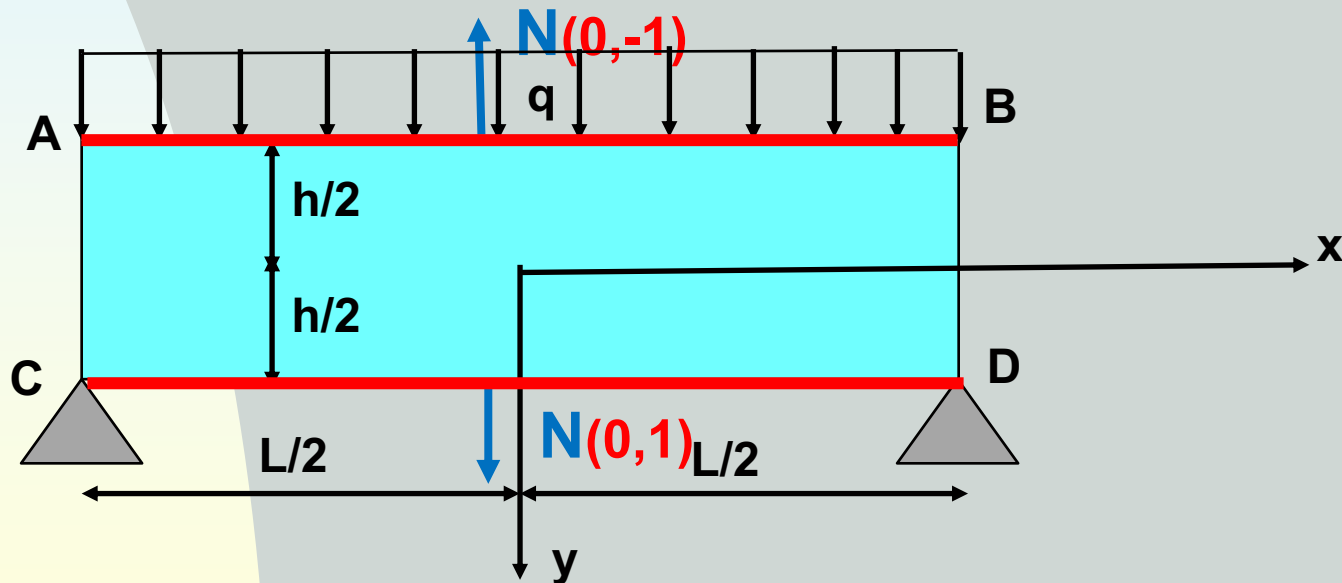
On néglige le poids propre

## Application

iii) Il faut que la distribution de contraintes vérifie toutes les conditions aux limites

$$\bar{X} = l. \sigma_x + m. \tau_{xy}$$
$$\bar{Y} = l. \tau_{xy} + m. \sigma_y$$

Rem: Il n'y a que les **faces AB et CD** qu'il faut vérifier les conditions aux limites de chargement (elles peuvent recevoir des charges extérieures de surface)



Rem: les **faces AC et BD**, conditions aux limites de déplacements (sont simplement appuyées et ne peuvent pas avoir des charges extérieures de surface)



# Application

Avec les distributions de contraintes

$$\sigma_x = a \cdot x^2 \cdot y - \frac{2}{3} \cdot a \cdot y^3 + c \cdot y$$

$$\sigma_y = \frac{1}{3} \cdot a \cdot y^3 + b \cdot y + d$$

$$\tau_{xy} = -a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x$$

Les équations de conditions aux limites seront:

$$\bar{X} = l \cdot \left( a \cdot x^2 \cdot y - \frac{2}{3} \cdot a \cdot y^3 + c \cdot y \right) + m \cdot \left( -a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x \right)$$

$$\bar{Y} = l \cdot \left( -a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x \right) + m \cdot \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot y^3 + b \cdot y + d \right)$$

# Application

$$\bar{X} = l \cdot \left( a \cdot x^2 \cdot y - \frac{2}{3} \cdot a \cdot y^3 + c \cdot y \right) + m \cdot \left( -a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x \right)$$

$$\bar{Y} = l \cdot \left( -a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x \right) + m \cdot \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot y^3 + b \cdot y + d \right)$$

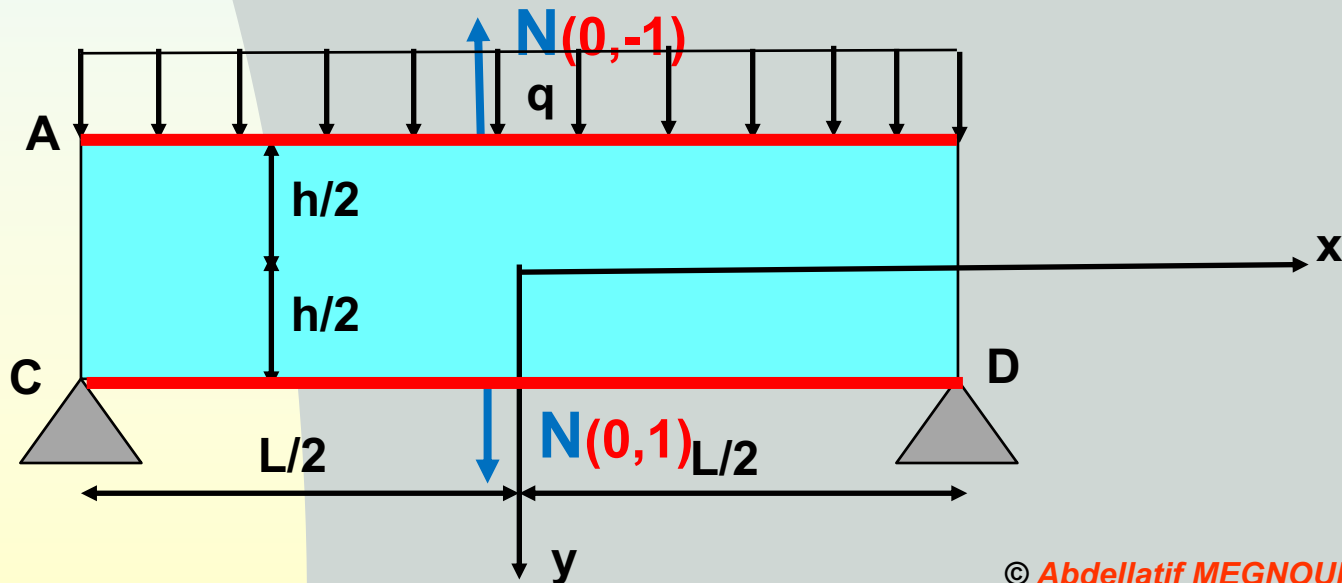
Face AB : (l,m)=(0,-1) et y=-h/2

$$\bar{X} = -1 \cdot \left( -a \cdot x \cdot \left( -\frac{h}{2} \right)^2 - b \cdot x \right) = 0$$

$$\bar{Y} = -1 \cdot \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot \left( -\frac{h}{2} \right)^3 + b \cdot \left( -\frac{h}{2} \right) + d \right) = -q$$

$$a \frac{h^2}{4} + b = 0 \quad (1)$$

$$\frac{a}{3} \cdot \frac{h^3}{8} + b \cdot \frac{h}{2} - d = q \quad (2)$$



# Application

$$\bar{X} = l \cdot \left( a \cdot x^2 \cdot y - \frac{2}{3} \cdot a \cdot y^3 + c \cdot y \right) + m \cdot (-a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x)$$
$$\bar{Y} = l \cdot (-a \cdot x \cdot y^2 - b \cdot x) + m \cdot \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot y^3 + b \cdot y + d \right)$$

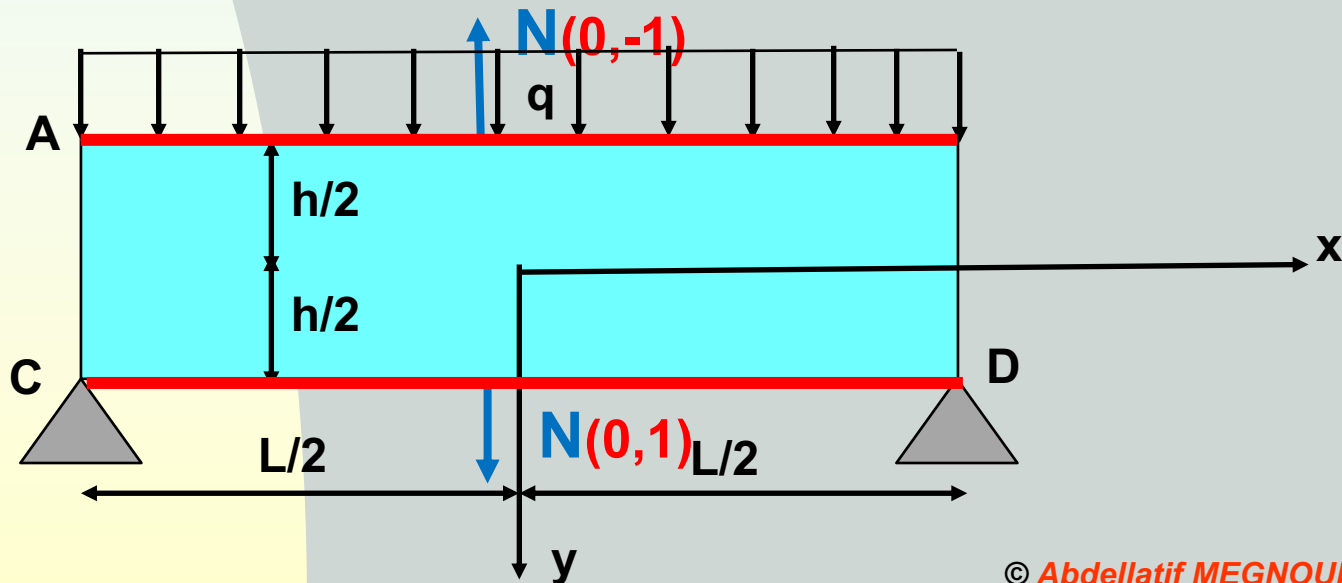
Face CD : (l,m)=(0,1) et y=h/2

$$\bar{X} = 1 \cdot \left( -a \cdot x \cdot \left( \frac{h}{2} \right)^2 - b \cdot x \right) = 0$$

$$\bar{Y} = 1 \cdot \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot \left( \frac{h}{2} \right)^3 + b \cdot \left( \frac{h}{2} \right) + d \right) = 0$$

$$a \frac{h^2}{4} + b = 0 \quad (3)$$

$$\frac{a}{3} \cdot \frac{h^3}{8} + b \cdot \frac{h}{2} + d = 0 \quad (4)$$



# Application

Ainsi on obtient 03 équations à 03 inconnues (a, b, et d)

$$a \frac{h^2}{4} + b = 0$$

$$\frac{a}{3} \cdot \frac{h^3}{8} + b \cdot \frac{h}{2} - d = q$$

$$a \frac{h^2}{4} + b = 0$$

$$\frac{a}{3} \cdot \frac{h^3}{8} + b \cdot \frac{h}{2} + d = 0$$

(1)

(2)

(3)

(4)

Mêmes équations

La résolution de ces équations nous donne:

$$a = -\frac{6 \cdot q}{h^3}$$

$$b = \frac{3 \cdot q}{2 \cdot h}$$

$$d = -\frac{q}{2}$$

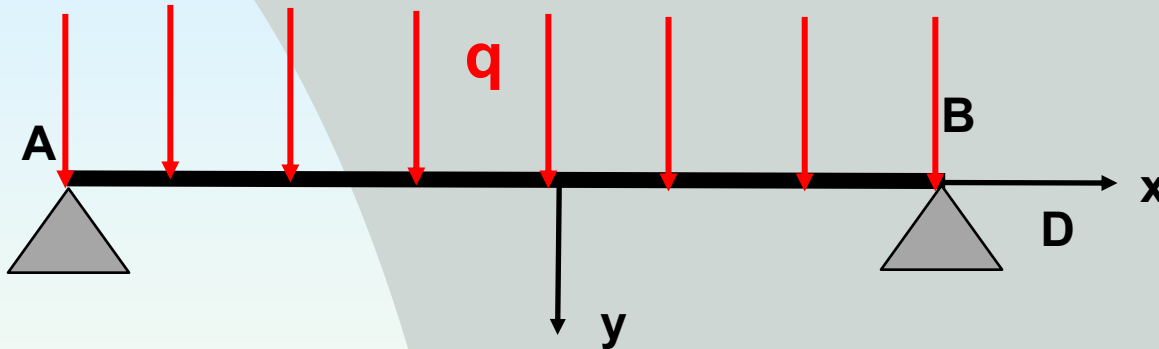
Reste la constante « c », on la détermine par l'équilibre global de la poutre

## Application

$$\bar{X} = l. \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) + m. \left( -a. x. y^2 - b. x \right)$$
$$\bar{Y} = l. \left( -a. x. y^2 - b. x \right) + m. \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right)$$

Déterminons « c » ?

On sait par la RDM qu'au niveau des appuis on devrait avoir



$$x = \pm \frac{L}{2} ; N_x = 0$$

**(Effort normal)**

$$x = \pm \frac{L}{2} ; T_x = -q. L/2$$

**(Effort tranchant)**

$$x = \pm \frac{L}{2} ; M_x = 0$$

**(Moment fléchissant)**

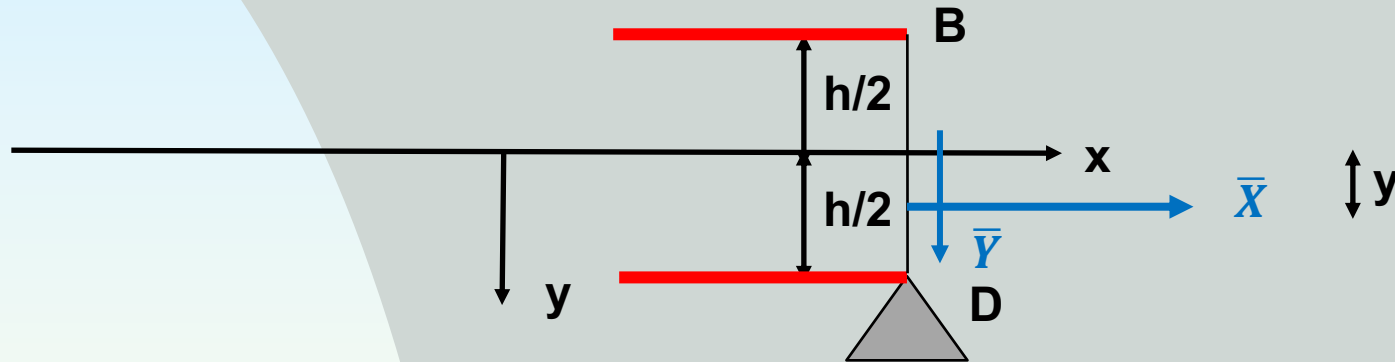
Schéma statique équivalent: **poutre simplement appuyée soumise à une charge uniforme**

## Application

$$\bar{X} = l. \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) + m. (-a. x. y^2 - b. x)$$
$$\bar{Y} = l. (-a. x. y^2 - b. x) + m. \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right)$$

Or par l'élasticité plane

Exemple face BC (L,M)=(1,0) et  $x=L/2$  et  $-h/2 < y < h/2$



$$x = \pm \frac{L}{2} ; N_x = \int_{-h/2}^{h/2} \bar{X}. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \sigma_x. dy = 0 \quad (5)$$

**(Effort normal)**

$$x = \pm \frac{L}{2} ; T_x = \int_{-h/2}^{h/2} \bar{Y}. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \tau_{xy}. dy = -q. L/2 \quad (6)$$

**(Effort tranchant)**

$$x = \pm \frac{L}{2} ; M_z = \int_{-h/2}^{h/2} \bar{X}. y. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \sigma_x. y. dy = 0 \quad (7)$$

**(Moment fléchissant)**

## Application

$$\bar{X} = l. \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) + m. (-a. x. y^2 - b. x)$$

$$\bar{Y} = l. (-a. x. y^2 - b. x) + m. \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right)$$

$$x = \pm \frac{L}{2} ; N_x = \int_{-h/2}^{h/2} \bar{X}. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \sigma_x. dy = 0 \quad (5)$$

$$x = \pm \frac{L}{2} ; N_x = \int_{-h/2}^{h/2} \left( a. \frac{L^2}{4}. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right). dy$$

$$N_x = a. \frac{L^2}{4} \frac{y^2}{2} \Big|_{-h/2}^{h/2} - \frac{2}{3}. a. \frac{y^4}{4} \Big|_{-h/2}^{h/2} + c \frac{y^2}{2} \Big|_{-h/2}^{h/2} = 0$$

Vérifiée

$$x = \pm \frac{L}{2} ; T_x = \int_{-h/2}^{h/2} \bar{Y}. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \tau_{xy}. dy = -q. L/2 \quad (6)$$

$$T_x = \int_{-h/2}^{h/2} (-a. x. y^2 - b. x). dy = -a. \frac{L}{2} \frac{y^3}{3} \Big|_{-h/2}^{h/2} - b. \frac{L}{2} y \Big|_{-h/2}^{h/2} = -a. \frac{L. h^3}{24} - b. \frac{L. h}{2}$$

Avec  $a = -\frac{6. q}{h^3}$

$$b = \frac{3. q}{2. h}$$

$$T_x = -a. \frac{L. h^3}{24} - b. \frac{L. h}{2} = -q. L/2$$

Vérifiée

## Application

$$\bar{X} = l. \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) + m. (-a. x. y^2 - b. x)$$
$$\bar{Y} = l. (-a. x. y^2 - b. x) + m. \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right)$$

Il nous reste l'équation du moment fléchissant

$$(7) \quad x = \pm \frac{L}{2} \quad ; \quad M_z = \int_{-h/2}^{h/2} \bar{X}. y. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \sigma_x. y. dy = 0$$

$$x = \pm \frac{L}{2} \quad ; \quad M_z = \int_{-h/2}^{h/2} \sigma_x. y. dy = \int_{-h/2}^{h/2} \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right). y. dy = 0$$

$$= \int_{-h/2}^{h/2} \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right). y. dy = -a. \frac{L^2}{4} \frac{y^3}{3} \Big|_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} - \frac{2}{3}. a. \frac{y^5}{5} \Big|_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} + c. \frac{y^3}{3} \Big|_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}}$$
$$= -\frac{q}{2}. \left( \frac{L}{2} \right)^2 + \frac{q}{20}. (h)^2 + c. \frac{h^3}{12} = 0$$

D'où:

$$c = \frac{q}{2. I_z} \left( \frac{l^2}{4} - \frac{h^2}{10} \right)$$

avec  $I_z = \frac{h^3}{12}$  Moment d'inertie de la poutre



## Application

$$\bar{X} = l. \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) + m. (-a. x. y^2 - b. x)$$
$$\bar{Y} = l. (-a. x. y^2 - b. x) + m. \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right)$$

### iii) Calcul des déplacements

$$\varepsilon_x = \frac{1}{E} [\sigma_x - \nu \sigma_y] = \frac{1}{E} \left[ \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) - \nu \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right) \right]$$

D'où

$$u(x, y) = \int \varepsilon_x dx = \frac{1}{E} \left[ \left( a. \frac{x^3}{3}. y - \frac{2}{3}. a. x. y^3 + c. x. y \right) - \nu \left( \frac{1}{3}. a. x. y^3 + b. x. y + d. x \right) \right] + u_0(y)$$

et

$$\varepsilon_y = \frac{1}{E} [\sigma_y - \nu \sigma_x] = \frac{1}{E} \left[ \left( \frac{1}{3}. a. y^3 + b. y + d \right) - \nu \left( a. x^2. y - \frac{2}{3}. a. y^3 + c. y \right) \right]$$

D'où

$$v(x, y) = \int \varepsilon_y dy = \frac{1}{E} \left[ \left( \frac{1}{3}. a. \frac{y^4}{4} + b. \frac{y^2}{2} + d. y \right) - \nu \left( a. x^2. \frac{y^2}{2} - \frac{2}{3}. a. \frac{y^4}{4} + c. \frac{y^2}{2} \right) \right] + v_0(x)$$

or

$$\gamma_{xy} = \frac{\tau_{xy}}{G} = \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x}$$

## Application

$$u(x, y) = \int \varepsilon_x dx = \frac{1}{E} \left[ \left( a \cdot \frac{x^3}{3} \cdot y - \frac{2}{3} \cdot a \cdot x \cdot y^3 + c \cdot x \cdot y \right) - \nu \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot x \cdot y^3 + b \cdot x \cdot y + d \cdot x \right) \right] + u_0(y)$$

$$v(x, y) = \int \varepsilon_y dy = \frac{1}{E} \left[ \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot \frac{y^4}{4} + b \cdot \frac{y^2}{2} + d \cdot y \right) - \nu \left( a \cdot x^2 \cdot \frac{y^2}{2} - \frac{2}{3} \cdot a \cdot \frac{y^4}{4} + c \cdot \frac{y^2}{2} \right) \right] + v_0(x)$$

soit

$$\frac{\partial u}{\partial y} = \frac{1}{E} \left[ \left( a \cdot \frac{x^3}{3} - 2 \cdot a \cdot x \cdot y^2 + c \cdot x \right) - \nu (a \cdot x \cdot y^2 + b \cdot x) \right] + \frac{\partial u_0(y)}{\partial y}$$

$$\frac{\partial v}{\partial x} = \frac{1}{E} \left[ -\nu (a \cdot x \cdot y^2) \right] + \frac{\partial v_0(x)}{\partial x}$$

En remplaçant dans

$$\frac{\tau_{xy}}{G} = \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x}$$

On aura

$$\frac{\partial u_0(y)}{\partial y} + \frac{\partial v_0(x)}{\partial x} = -\frac{2 \cdot (1 + \nu)}{E} b \cdot x - \frac{1}{E} \left[ \frac{a \cdot x^3}{3} + c \cdot x - \nu \cdot b \cdot x \right]$$

## Application

$$\frac{\partial u_0(y)}{\partial y} + \frac{\partial v_0(x)}{\partial x} = -\frac{2 \cdot (1 + \vartheta)}{E} b \cdot x - \frac{1}{E} \left[ \frac{a \cdot x^3}{3} + c \cdot x - \vartheta \cdot b \cdot x \right]$$

$$\frac{\partial u_0(y)}{\partial y} + \frac{\partial v_0(x)}{\partial x} = -\frac{1}{E} \left[ 2 \cdot b \cdot x + \vartheta \cdot b \cdot x + \frac{a \cdot x^3}{3} + c \cdot x \right]$$

Par identification

$$\frac{\partial u_0(y)}{\partial y} = 0$$

$$\frac{\partial v_0(x)}{\partial x} = -\frac{1}{E} \left[ 2 \cdot b \cdot x + \vartheta \cdot b \cdot x + \frac{a \cdot x^3}{3} + c \cdot x \right]$$

En intégrant, on aura

$$u_0(y) = c_1$$

$$v_0(x) = -\frac{1}{E} \left[ b \cdot x^2 + \vartheta \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{c \cdot x^2}{2} + a \cdot \frac{x^4}{12} \right] + c_2$$

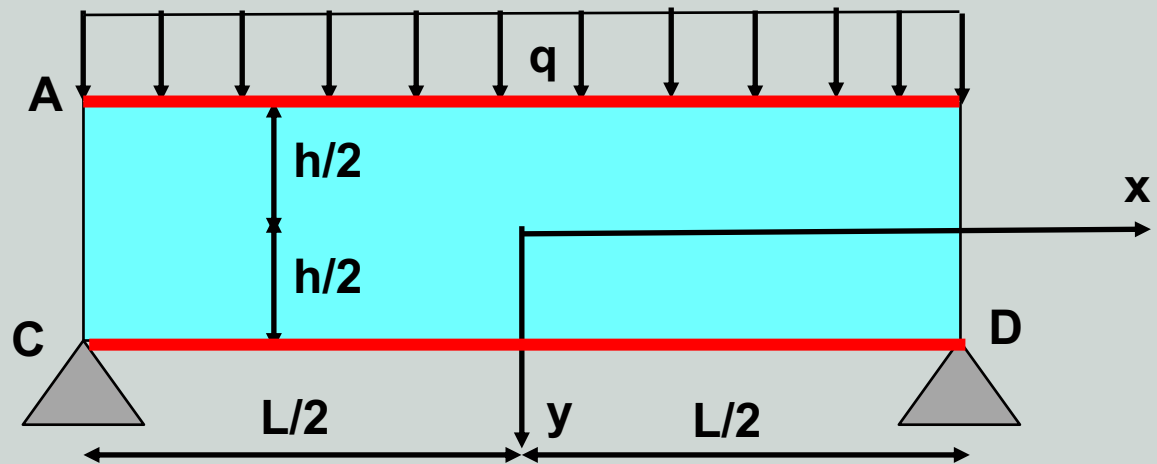
## Application

Ainsi, en remplaçant dans  $u$  et  $v$ , on aura

$$u(x, y) = \frac{1}{E} \left[ \left( a \cdot \frac{x^3}{3} \cdot y - \frac{1}{3} \cdot a \cdot x \cdot y^3 (2 + \nu) + x \cdot y (c - \nu \cdot b) \right) - \nu \cdot d \cdot x \right] + c_1$$

$$v(x, y) = \frac{1}{E} \left[ \left( \frac{1}{3} \cdot a \cdot \frac{y^4}{4} + b \cdot \frac{y^2}{2} + d \cdot y \right) - \nu \left( a \cdot x^2 \cdot \frac{y^2}{2} - \frac{2}{3} \cdot a \cdot \frac{y^4}{4} + c \cdot \frac{y^2}{2} \right) - \left( b \cdot x^2 + \nu \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{c \cdot x^2}{2} + a \cdot \frac{x^4}{12} \right) \right] + c_2$$

Calcul de la flèche maximale



**Equation de la ligne élastique** c'est la valeur de  $v(x, 0)$  (à l'axe neutre

$$v(x, 0) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot x^2 + \nu \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{c \cdot x^2}{2} + a \cdot \frac{x^4}{12} \right) \right] + c_2$$

Il faut calculer  $c_2$  par les conditions aux limites de déplacements

## Application

$$v(x, 0) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot x^2 + \vartheta \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{c \cdot x^2}{2} + a \cdot \frac{x^4}{12} \right) \right] + c_2$$

Il faut calculer  $c_2$  par les conditions aux limites de déplacements

Aux appuis le déplacement vertical est nul. Soit:

$$v\left(\pm \frac{L}{2}, 0\right) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot x^2 + \vartheta \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{c \cdot x^2}{2} + a \cdot \frac{x^4}{12} \right) \right] + c_2 = 0$$

$$v\left(\pm \frac{L}{2}, 0\right) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot \left(\frac{L}{2}\right)^2 + \vartheta \cdot b \cdot \frac{L^2}{8} + \frac{c \cdot L^2}{8} + a \cdot \frac{L^4}{12 \cdot 16} \right) \right] + c_2 = 0$$

D'où

$$c_2 = \frac{1}{E} \left[ \left( b \cdot \left(\frac{L}{2}\right)^2 + \vartheta \cdot b \cdot \frac{L^2}{8} + \frac{c \cdot L^2}{8} + a \cdot \frac{L^4}{12 \cdot 16} \right) \right]$$

## Application

$$v(x, 0) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot x^2 + \vartheta \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + \frac{c \cdot x^2}{2} + a \cdot \frac{x^4}{12} \right) \right] + c_2$$

En remplaçant  $c_2$  dans l'expression de la ligne élastique, on aura:

$$v(x, 0) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot (x^2 - (L/2)^2) + \vartheta \cdot \frac{b}{2} (x^2 - (L/2)^2) + \frac{c}{2} (x^2 - (L/2)^2) + \frac{a}{12} (x^4 - (L/2)^4) \right) \right]$$

Et la flèche maximale, sera:

$$v(0, 0) = \frac{1}{E} \left[ - \left( b \cdot (-(L/2)^2) + \vartheta \cdot \frac{b}{2} (-(L/2)^2) + \frac{c}{2} (-(L/2)^2) + \frac{a}{12} (-(L/2)^4) \right) \right]$$

Avec les valeurs de  $a$ ,  $b$  et  $c$ , on aura:

$$v_{max} = v(0, 0) = \frac{1}{E} \left[ \frac{3 \cdot qL^2}{8h} + \vartheta \frac{3 \cdot qL^2}{16h} + \frac{3 \cdot qL^4}{8h^3} - \frac{3 \cdot qL^2}{20h} - \frac{qL^4}{32h^3} \right]$$

$$\text{Or : } I = \frac{b \cdot h^3}{12} = \frac{h^3}{12}; \quad d'ou$$

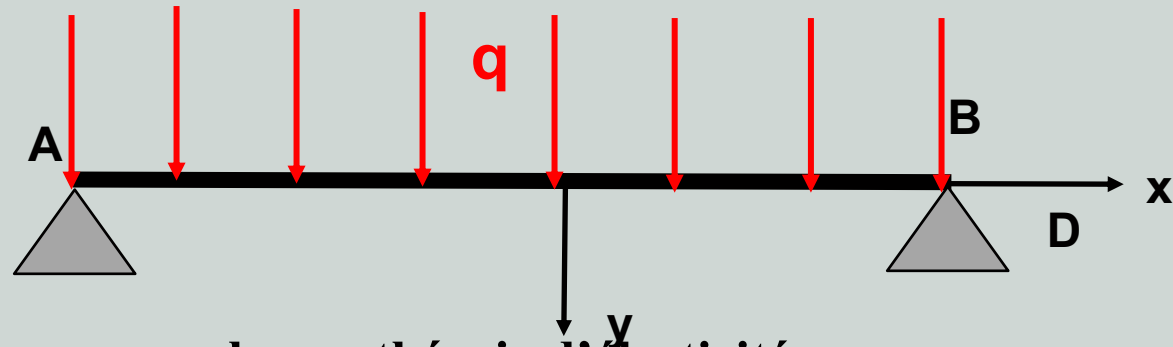
$$v_{max} = \frac{5 \cdot q \cdot L^4}{384 EI} + \left[ \frac{3 \cdot qL^2}{10h} - \vartheta \frac{3 \cdot qL^2}{16h} \right]$$

## Application

$$v_{max} = \frac{5. q. L^4}{384 EI} + \left[ \frac{3. qL^2}{10h} - \vartheta \frac{3. qL^2}{16h} \right]$$

Or on sait par la RDM, que pour une poutre simplement appuyée soumise à une charge uniforme:

$$v_{max} = \frac{5. q. L^4}{384 EI}$$



Par comparaison, il ya un terme en plus en théorie d'élasticité:

$$\left[ \frac{3. qL^2}{10h} - \vartheta \frac{3. qL^2}{16h} \right]$$

Généralement pour des dimensions bien définies respectant les hypothèses de la théorie des poutres, le terme additionnel  $\frac{3. qL^2}{10h} - \vartheta \frac{3. qL^2}{16h}$  reste faible devant la valeur de  $\frac{5. q. L^4}{384 EI}$

**Merci. Fin de l'application 8**