

Dynamique des Structures

Abdellatif MEGNOUNIF

E-mail: abdellatif_megnounif@yahoo.fr

Application 1

Vibrations libres non amorties

Exemple 1 Lundi 01.01.2024

Introduction

Le but de ces applications est de calculer les caractéristiques propres d'un système à un seul degré de liberté. On présentera 02 applications différentes

Définition de la rigidité et de la flexibilité

Rappel : Calcul des déplacements par la méthode de multiplication des diagrammes.

Relations entre pulsation, fréquence et période propres.

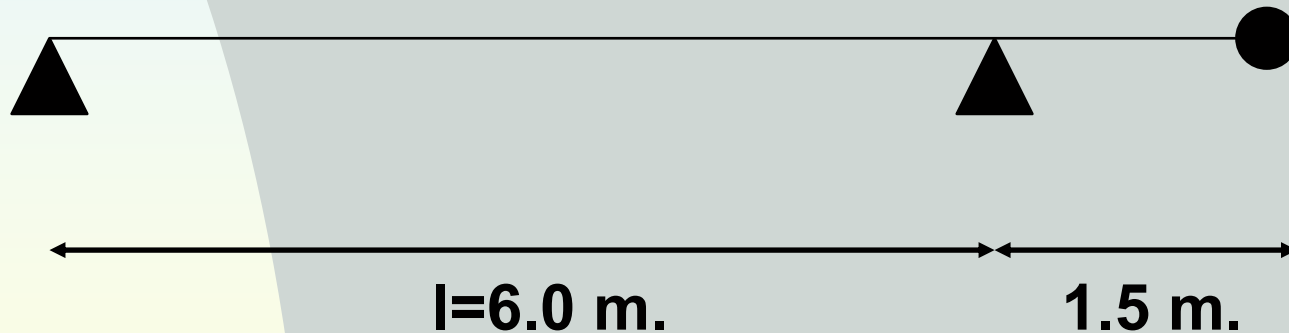


Exemple 1

Soit la poutre à console indiquée ci-dessous soumise à l'action d'une charge gravitationnelle $Q=mg$.

Trouver ω_0 , f_0 et T_0 (caractéristiques propres du système).

A.N : $E.I = 2500 \text{ tf.m}^2$, $l=6.0 \text{ m.}$ et $Q = 4 \text{ tf}$



Exemple 2

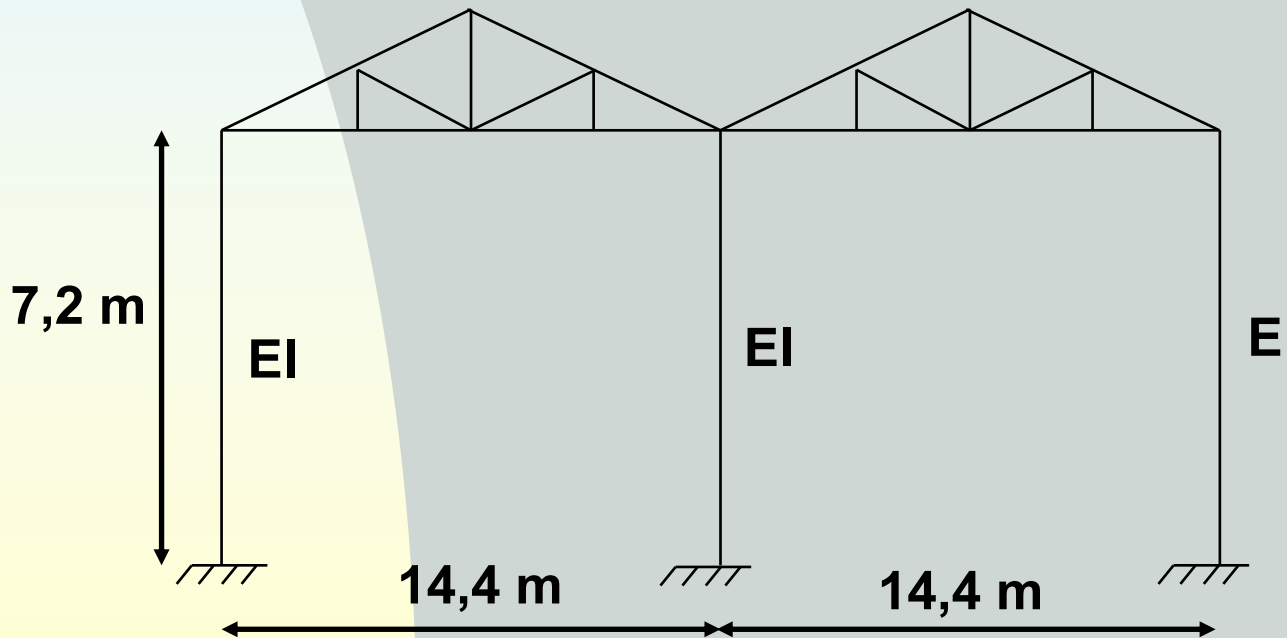
On considère le hall industriel suivant qui peut être modélisé en un système à 1SDDL.

Trouver ω_0 , f_0 et T_0 pour deux cas de fixation différentes. Les poutres en treillis sont:

1^{er} cas: articulées aux poteaux

2^{ème} cas : encastrées aux poteaux

A.N : $E.I = 6000 \text{ tf.m}^2$, $Q=30 \text{ tf}$ et $h=7,20 \text{ m}$



Solution

Rappel (Voir chapitre 3)

Equation du mouvement générale du SSDDL

$$m\ddot{u}(t) + c\dot{u}(t) + ku(t) = p(t) \quad (1)$$

**En supposant, un mouvement libre non amorti (mouvement naturel),
On pose $c=0$ et $p(t) = 0$.**

On aura

$$m\ddot{u}(t) + ku(t) = 0 \quad (2)$$

Solution, Soit

$$u(t) = \rho \cos(\omega_0 t - \theta) \quad (3)$$

Ou bien

$$u(t) = A \cos(\omega_0 t) + B \sin(\omega_0 t) \quad (4)$$

ρ, θ ou A, B : constantes à déterminer par les conditions initiales.

θ : Angle de déphasage entre la réponse et l'excitation

Solution

Divisons l'équation (2) par « m »:

$$m \ddot{u}(t) + ku(t) = 0$$

On aura:

$$\ddot{u}(t) + \frac{k}{m}u(t) = 0$$

On pose $\omega_0^2 = \frac{k}{m}$ Ou $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$ (rd/s) (5)

Appelée **pulsation propre** du système.

On peut avoir alors:

La **fréquence propre** du système:

$$f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k}{m}} \quad (6)$$

La **période propre** du système:

$$T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0} = \frac{1}{f_0} = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}} \quad (\text{s}) \quad (7)$$

(cycles/s), Hertz

k ?????

$k \text{ ? ? ? ? }$

On sait que :

$$F = k \delta$$

Force Rigidité Déplacement

Rigidité (k) : Force due à un déplacement unitaire

On peut généraliser : (cas de plusieurs DDL)

Rigidité (k_{ij}) : Force en « i » due à un déplacement unitaire en « j » lorsque tous les autres déplacements sont nuls.

Solution

L'inverse de k ????

Si : $F = k \delta$

On peut calculer: $\delta = F/k$

Ou bien : $\delta = f F$ Avec : $f = 1/k$

Déplacement Flexibilité Force

Flexibilité (f) : déplacement du à une force unitaire

On peut généraliser : (cas de plusieurs DDL)

Flexibilité (f_{ij}) : Déplacement en « i » du à une force unitaire en « j » lorsque toutes les autres forces sont nulles.

Solution

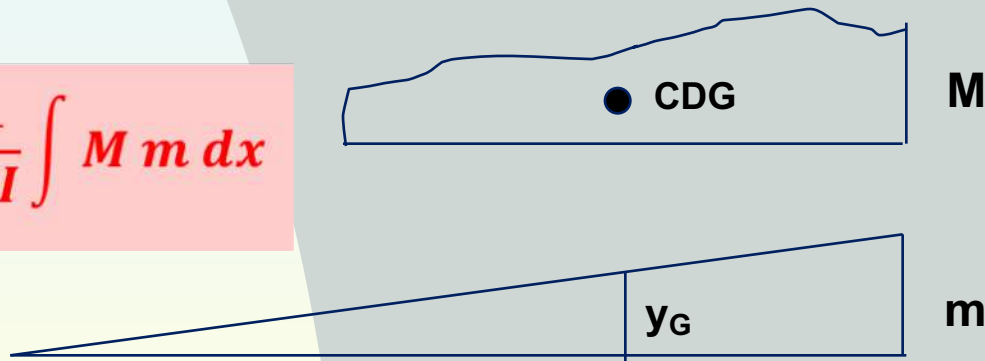
Souvent pour calculer « k », on passe par « f » ?

On calcule un déplacement

Exemple : Méthode de multiplication des diagrammes

Rappel

$$x_{st} = \frac{1}{EI} \int M m dx$$



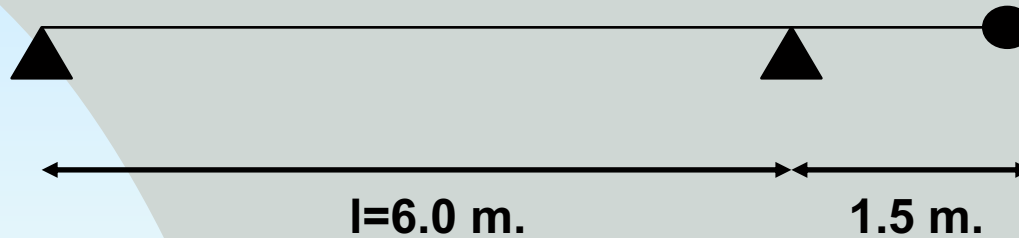
$$x_{st} = \frac{1}{EI} A \cdot y_G$$

A : Aire du diagramme (M)

y_G : Ordonnée sur diagramme (m) correspondant à la position du CDG de (M)

Solution

1er exemple



A.N : $E.I = 2500 \text{ tf.m}^2$, $l=6.0 \text{ m.}$ et $Q = 4 \text{ tf}$

Ainsi

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{1}{m \cdot f}} = \sqrt{\frac{1}{\frac{Q}{g} \cdot f}} = \sqrt{\frac{g}{Q \cdot f}}$$

Flexibilité (f) : déplacement du à une force unitaire

$Q \cdot f = x_{st}$: déplacement du à la force Q.

Solution

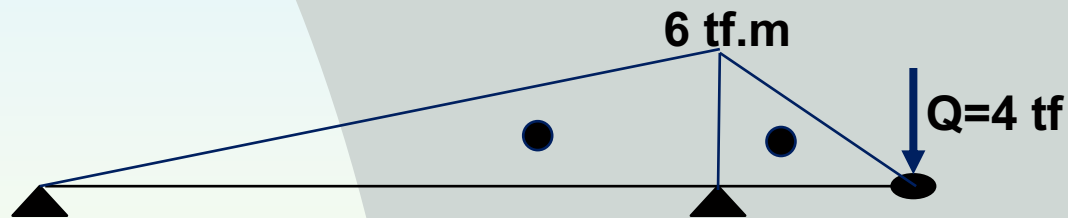
1er exemple

Ainsi

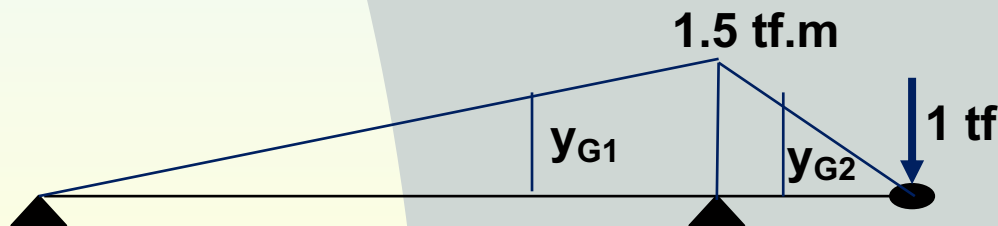
x_{st} ???

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{g}{x_{st}}}$$

$$x_{st} = \frac{1}{EI} A \cdot y_G$$



(M)

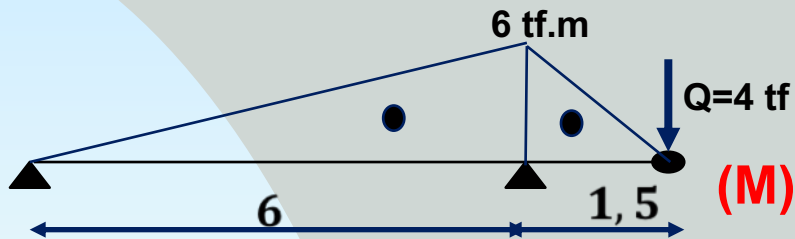


(m)

$$x_{st} = \frac{1}{EI} [(A_1 \times y_{G1}) + (A_2 \times y_{G2})]$$

Solution

1er exemple

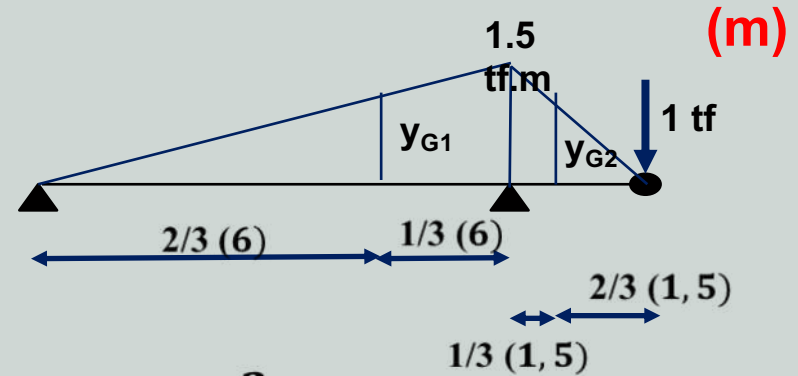


$$A_1 = \frac{1}{2} 6 \cdot 6$$

$$A_2 = \frac{1}{2} 6 \cdot 1,5$$

$$\frac{y_{G1}}{1,5} = \frac{\frac{2}{3}(6)}{6} = \frac{2}{3}$$

$$\frac{y_{G2}}{1,5} = \frac{\frac{2}{3}(1,5)}{1,5} = \frac{2}{3}$$



$$y_{G1} = \frac{2}{3} (1,5)$$

$$y_{G2} = \frac{2}{3} (1,5)$$

$$x_{st} = \frac{1}{EI} [(A_1 \times y_{G1}) + (A_2 \times y_{G2})]$$

$$x_{st} = \frac{1}{EI} \left[\left(\frac{1}{2} 6 \cdot 6 \times \frac{2}{3} (1,5) \right) + \left(\frac{1}{2} 6 \cdot 1,5 \times \frac{2}{3} (1,5) \right) \right]$$

$$x_{st} = \frac{22,5}{EI} = \frac{22,5}{2500}$$

$$x_{st} = 0,009 \text{ m}$$

Solution

1er exemple

Ainsi

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{g}{x_{st}}}$$

Pulsation propre

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{9,81}{0,009}}$$

$$\omega_0 = 33,0 \text{ rd/s}$$

Fréquence propre

$$f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} = \frac{33}{2\pi}$$

$$f_0 = 5,25 \text{ Hz}$$

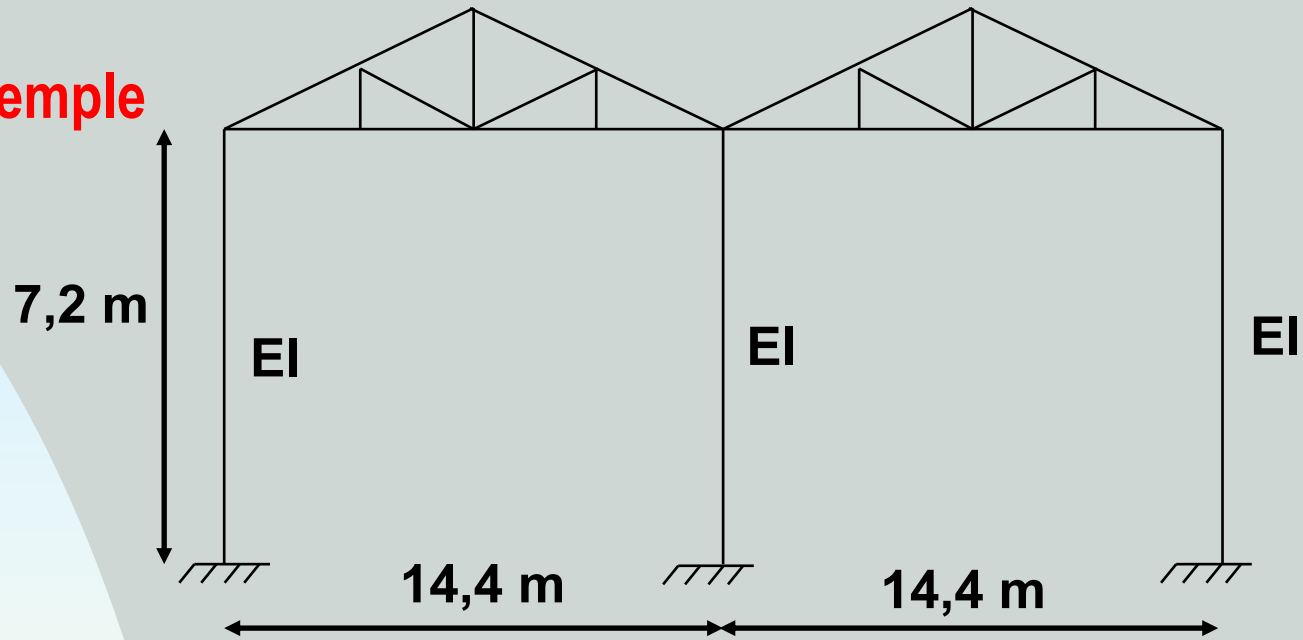
Période propre

$$T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0} = \frac{1}{f_0} = \frac{2\pi}{33} = \frac{1}{5,25}$$

$$T_0 = 0,19 \text{ s}$$

Solution

2^{ème} exemple



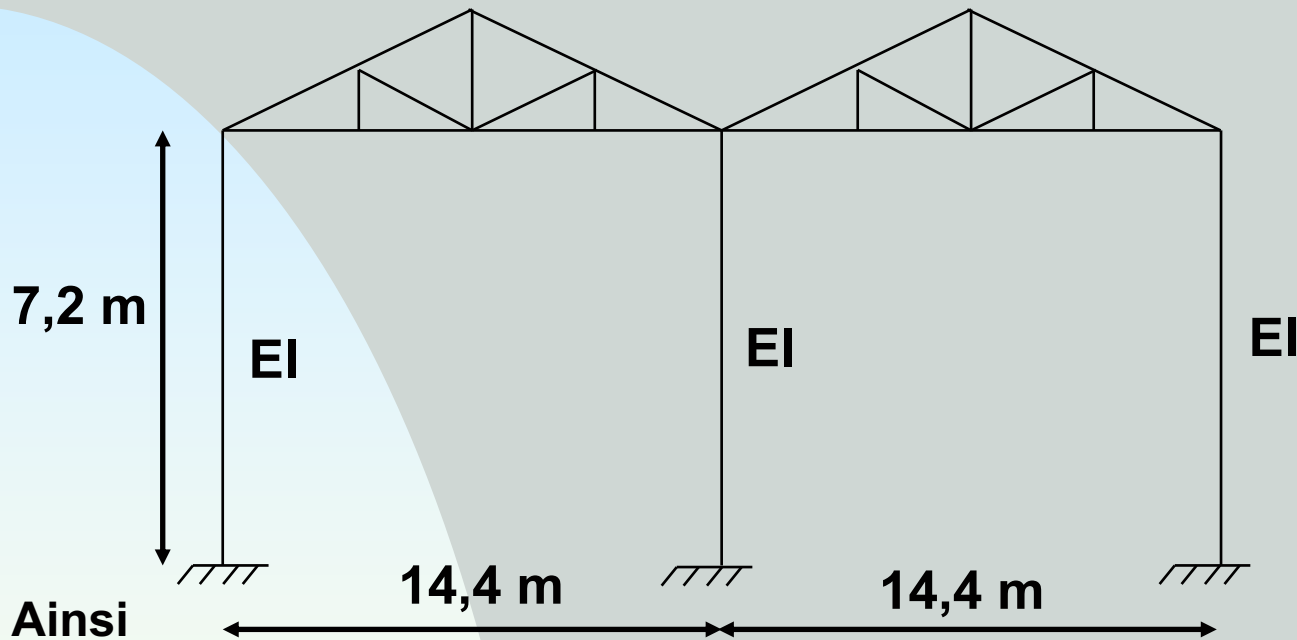
Ainsi

A.N : E.I = 6000 tf.m², h=7,20 m. et Q =30 tf

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{1/f}{Q/G}} = \sqrt{\frac{G}{Q f}}$$

Flexibilité (f) : déplacement du à une force unitaire

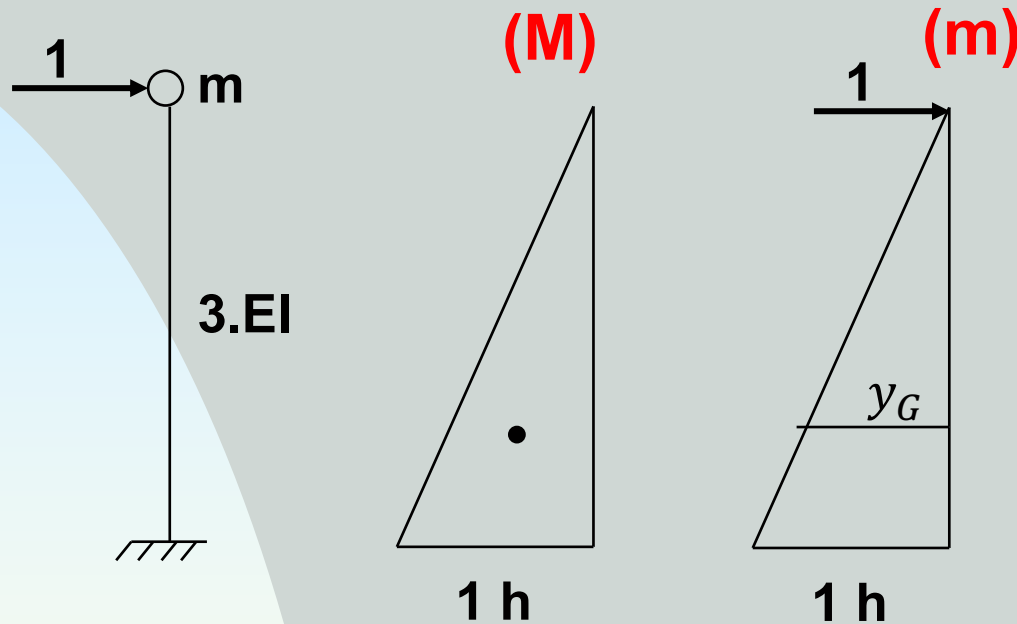
Solution Cas 1 : Poutre articulée aux poteaux



$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{1/f}{Q/G}} = \sqrt{\frac{G}{Q f}}$$

(f) : ????

Solution Cas 1 : Poutre articulée aux poteaux



$$\frac{y_G}{1 \cdot h} = \frac{\frac{2}{3}h}{h} = \frac{2}{3}$$

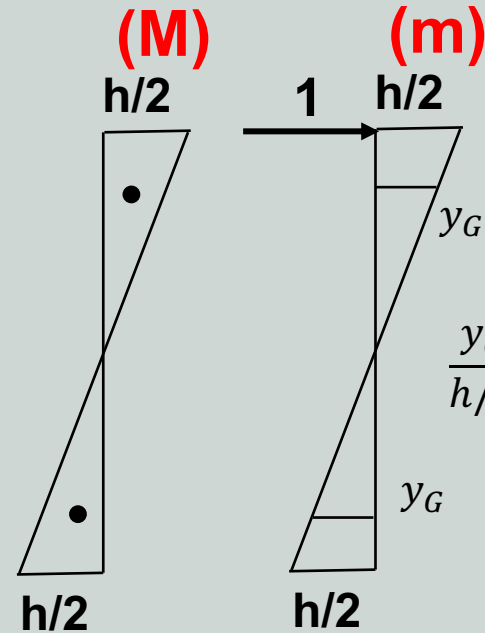
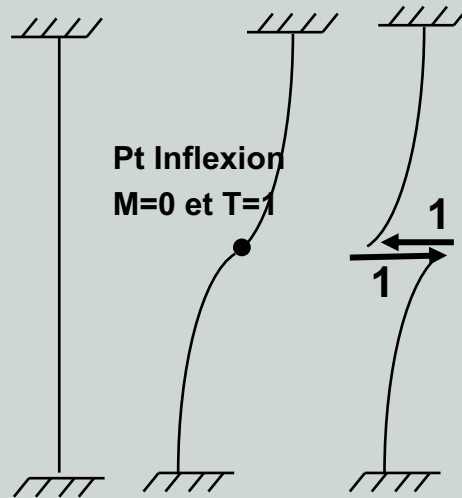
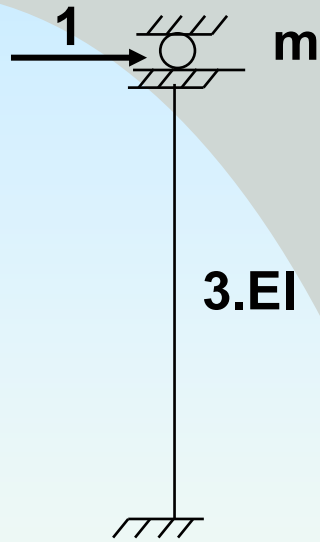
Ainsi

$$f = \frac{1}{3 EI} \int M m dx = \frac{1}{3 EI} A y_G \quad f = \frac{1}{3 EI} \frac{1}{2} h \cdot h \cdot \frac{2}{3} h = \frac{h^3}{3(3 EI)} = \frac{7,2^3}{9 \cdot 6000} = 0,0069$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{G}{Q f}} = \sqrt{\frac{9,81}{30 \cdot 0,0069}} = 6,88 \text{ rd/s}$$

$$f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} = 1,095 \text{ Hz} \quad T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0} = \frac{1}{f_0} = 0,91 \text{ s}$$

Solution Cas 2 : Poutre encastrée aux poteaux



$$\frac{y_G}{h/2} = \frac{\frac{2}{3} \frac{h}{2}}{h/2} = \frac{2}{3}$$

Ainsi

$$f = \frac{1}{3 EI} A y_G \quad f = 2 \cdot \frac{1}{3 EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{h}{2} \cdot \frac{h}{2} \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{h}{2} = \frac{h^3}{12(3 EI)} = \frac{7,2^3}{36 \cdot 6000} = 0,001728$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{G}{Q f}} = \sqrt{\frac{9,81}{30 \cdot 0,001728}} = 13,75 \text{ rd/s}$$

$$f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} = 2,19 \text{ Hz} \quad T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0} = \frac{1}{f_0} = 0,457 \text{ s}$$

Merci. Fin de l'Application 1