

Dynamique des Structures

Abdellatif MEGNOUNIF

E-mail: abdellatif_megnounif@yahoo.fr

Application 8

Vibrations forcées

Excitation Impulsive Triangulaire

Exemple 8 Jeudi 04.01.2024

Objectif

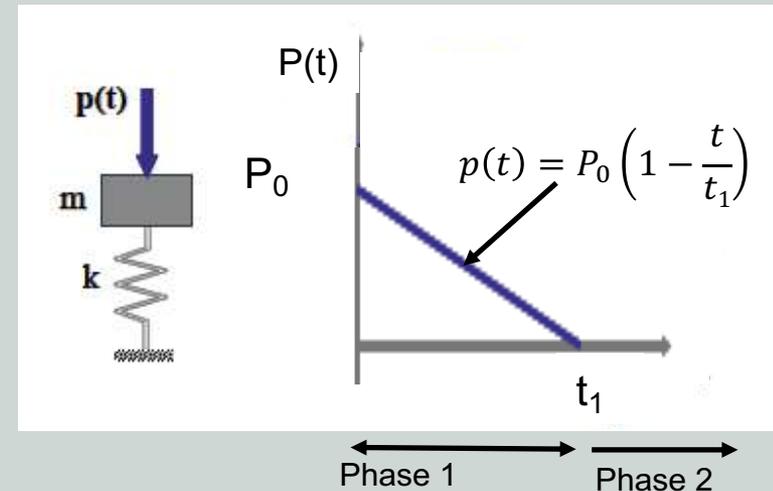
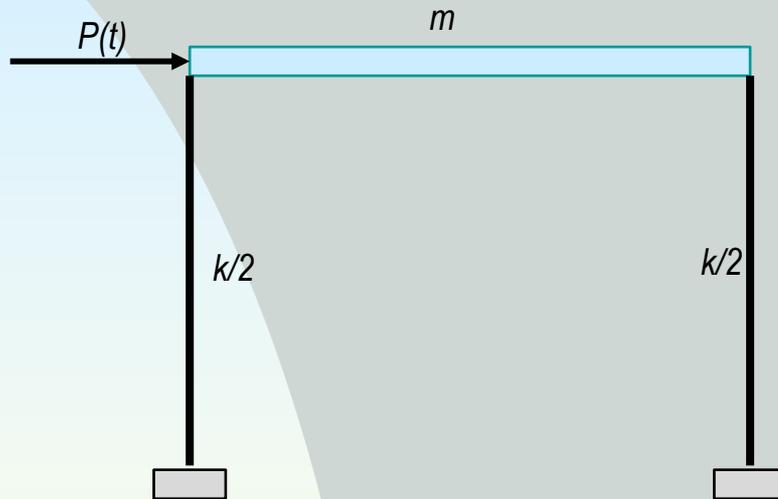
Le but de cette application est de calculer la réponse d'un système à un seul degré de liberté soumis à une excitation de type **impulsive triangulaire**.

Etablissement des équations du mouvement

Recherche du déplacement maximal selon la phase de l'excitation.

Exemple 1

On donne un système à un seul DDL soumis à la force montrée en figure ci-dessous. On donne : $m=300t$; $k=1,75 \cdot 10^9 \text{ N/m}$ $P_0=5 \cdot 10^6 \text{ N}$ et $t_1=0,05 \text{ s}$



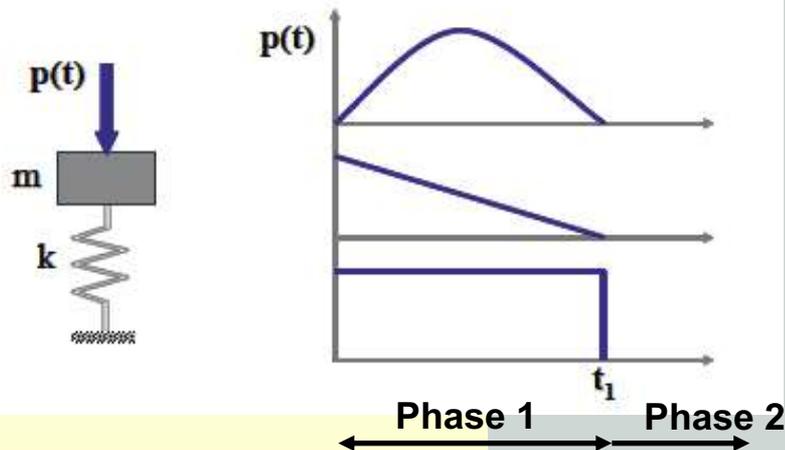
- i. Calculer le déplacement maximal du portique. En déduire la force élastique maximale
- ii. Si la durée de l'impulsion a été 10 fois moindre ($t_1=0,005 \text{ s}$), quelle serait la force élastique maximale ?

Solution

Rappel (Voir chapitre 5 §5)

Excitation impulsive ?

- Elle ne se répète pas dans le temps.
- Elle est de très courte durée.
- L'amortissement n'aura pas le temps de se développer durant l'excitation.
- Il y a toujours 02 phases: La 1^{ère} le système est forcé par une excitation très courte et la 2^{ème} le système est en oscillations libres due au déplacement et la vitesse finaux de la 1^{ère} phase.
- Elle peut prendre des formes variées, sinusoïdale, triangulaire, rectangulaire...



Ex. **Choc/Impact** du à une collision, une explosion, joints du pont, parcs d'attraction...

Solution

Impulsion triangulaire

Phase 1: $t \leq t_1$

Système soumis à une force linéaire décroissante (impulsion)

D'où:
$$m \ddot{u}_1(t) + k u_1(t) = P_0 \left(1 - \frac{t}{t_1}\right)$$

Solution : (Voir Chap 3) : $u_1(t) = u_c(t) + u_p(t)$.

Avec: $u_c(t) = [(A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t)]$ $u_p(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1}\right)$

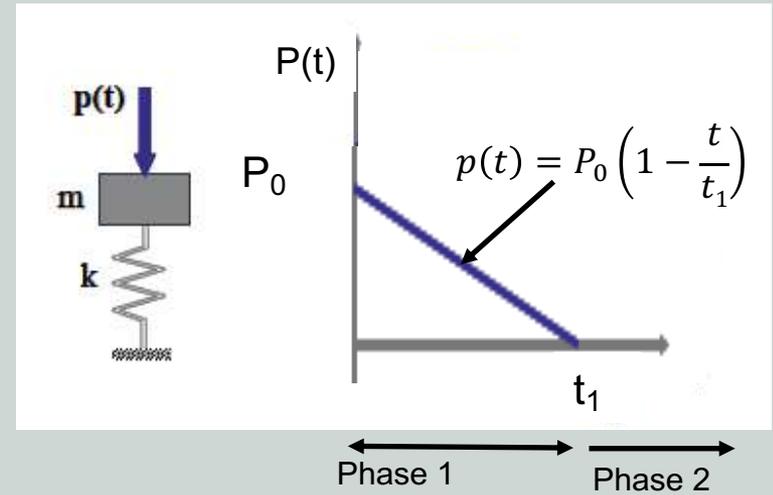
D'où
$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1}\right) + [(A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t)]$$

Soit les CI: $u_1(0) = u_0$ et $\dot{u}_1(0) = \dot{u}_0$ En remplaçant, on obtiendra:

$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1}\right) + \left[\left(u_0 - \frac{P_0}{k}\right) \cos \omega_0 t + \frac{1}{\omega_0} \left(\dot{u}_0 + \frac{P_0}{k t_1}\right) \sin \omega_0 t \right] \quad (1)$$

Si le système est au repos: $u_1(0) = 0$ et $\dot{u}_1(0) = 0$

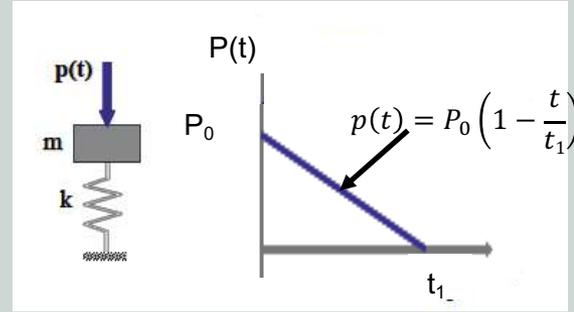
D'où
$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1} - \cos \omega_0 t + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin \omega_0 t\right) \quad (2)$$



Solution

Impulsion triangulaire

Réponse maximale en phase 1 ?



Prenons le cas simple où le système est au repos: $u_1(0) = 0$ et

$$\dot{u}_1(0) = 0$$

$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1} - \cos\omega_0 t + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t \right) \quad (2)$$

Pour obtenir la max. on annule la dérivée % temps

$$\frac{\partial u_1}{\partial t} = \frac{P_0}{k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t + \frac{\omega_0 \cos\omega_0 t}{\omega_0 t_1} \right) = 0$$

Soit

$$\left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t + \frac{\omega_0 \cos\omega_0 t}{\omega_0 t_1} \right) = 0$$

Ou bien

$$\left(\frac{\cos\omega_0 t}{\omega_0 t_1} + \sin\omega_0 t \right) = \frac{1}{\omega_0 t_1} \quad (3)$$

Or

$$A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t = \sqrt{(A)^2 + (B)^2} \left(\frac{A}{\sqrt{(A)^2 + (B)^2}} \cos \omega_0 t + \frac{B}{\sqrt{(A)^2 + (B)^2}} \sin \omega_0 t \right)$$

Solution

Impulsion triangulaire

$$\left(\frac{\cos\omega_0 t}{\omega_0 t_1} + \sin\omega_0 t\right) = \frac{1}{\omega_0 t_1} \quad (3)$$

$$A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t = \sqrt{(A)^2 + (B)^2} \left(\frac{A}{\sqrt{(A)^2 + (B)^2}} \cos \omega_0 t + \frac{B}{\sqrt{(A)^2 + (B)^2}} \sin \omega_0 t \right)$$

Soit

$$\sqrt{(A)^2 + (B)^2} = \sqrt{\left(\frac{1}{\omega_0 t_1}\right)^2 + (1)^2} = \frac{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}}{\omega_0 t_1}$$

Soit (3)

$$\frac{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}}{\omega_0 t_1} \left(\frac{1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} \cos \omega_0 t + \frac{\omega_0 t_1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} \sin \omega_0 t \right) = \frac{1}{\omega_0 t_1}$$

Soit

$$\left(\frac{1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} \cos \omega_0 t + \frac{\omega_0 t_1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} \sin \omega_0 t \right) = \frac{1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} \quad (4)$$

Solution

Impulsion triangulaire

$$t_{max} = \frac{2\alpha}{\omega_0}$$

Or

$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1} - \cos\omega_0 t + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t \right)$$

Et comme :

$$D = \frac{u_{1max}}{u_{stat}} = \left(1 - \frac{2\alpha}{\omega_0 t_1} - \cos 2\alpha + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin 2\alpha \right)$$

Avec: $\cos 2\alpha = \cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha$ et $\sin 2\alpha = 2 \cos \alpha \sin \alpha$

Sachant que $\cos \alpha = \frac{1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}}$ et $\sin \alpha = \frac{\omega_0 t_1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}}$

$$D = 1 - \frac{2\alpha}{\omega_0 t_1} - \cos 2\alpha + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin 2\alpha = 2 - \frac{2\alpha}{\omega_0 t_1} = 2 - \frac{2\alpha}{2\pi \frac{t_1}{T}}$$

Avec :

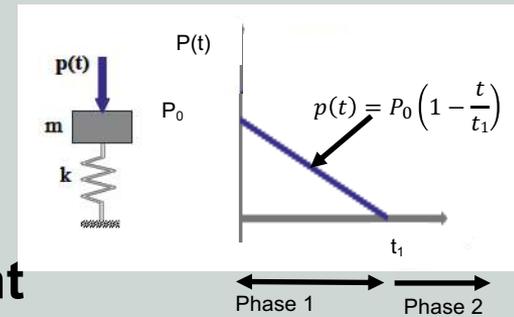
$$\alpha = \sin^{-1} \frac{\omega_0 t_1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} = \cos^{-1} \frac{1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} \quad \text{Pour} \quad \frac{t_1}{T} > 0.4$$

Solution

Impulsion triangulaire

Phase 2: $t \geq t_1$

Système en oscillations libres dues au déplacement et vitesse finaux de la phase 1



D'où: $m \ddot{u}_2(t) + k u_2(t) = 0$

Avec CI: $u_2(t_1) = u_1(t_1) = u_{t_1}$ et $\dot{u}_2(t_1) = \dot{u}_1(t_1) = \dot{u}_{t_1}$

Si on suppose que le système est au repos: $u_1(0) = 0$ et $\dot{u}_1(0) = 0$

$$u_2(t) = \left[u_{t_1} \cos \omega_0(t - t_1) + \left(\frac{\dot{u}_{t_1}}{\omega_0} \right) \sin \omega_0(t - t_1) \right] \quad (3)$$

Où. u_{t_1} et \dot{u}_{t_1} sont obtenus en utilisant l'éq. 2. pour « $t=t_1$ »

$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1} - \cos \omega_0 t + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin \omega_0 t \right) \quad \dot{u}_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin \omega_0 t + \frac{1}{t_1} \cos \omega_0 t \right)$$

$$u_1(t_1) = \frac{P_0}{k} \left(-\cos \omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin \omega_0 t_1 \right) \quad \text{et} \quad \dot{u}_1(t_1) = \frac{P_0}{k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin \omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos \omega_0 t_1 \right) \quad (4)$$

Solution

Impulsion triangulaire

$$u_2(t) = \left[u_{i1} \cos \omega_0(t - t_1) + \left(\frac{\dot{u}_{t1}}{\omega_0} \right) \sin \omega_0(t - t_1) \right] \quad (3)$$

$$u_1(t_1) = \frac{P_0}{k} \left(-\cos \omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin \omega_0 t_1 \right) \quad \dot{u}_1(t_1) = \frac{P_0}{k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin \omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos \omega_0 t_1 \right) \quad (4)$$

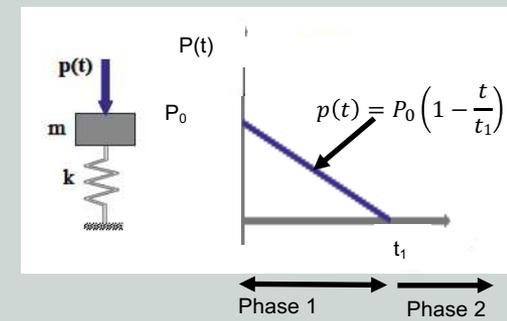
En remplaçant (4) dans (3)

$$u_2(t) = \left[\frac{P_0}{k} \left(-\cos \omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin \omega_0 t_1 \right) \cos \omega_0(t - t_1) + \frac{P_0}{\omega_0 k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin \omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos \omega_0 t_1 \right) \sin \omega_0(t - t_1) \right] \quad (5)$$

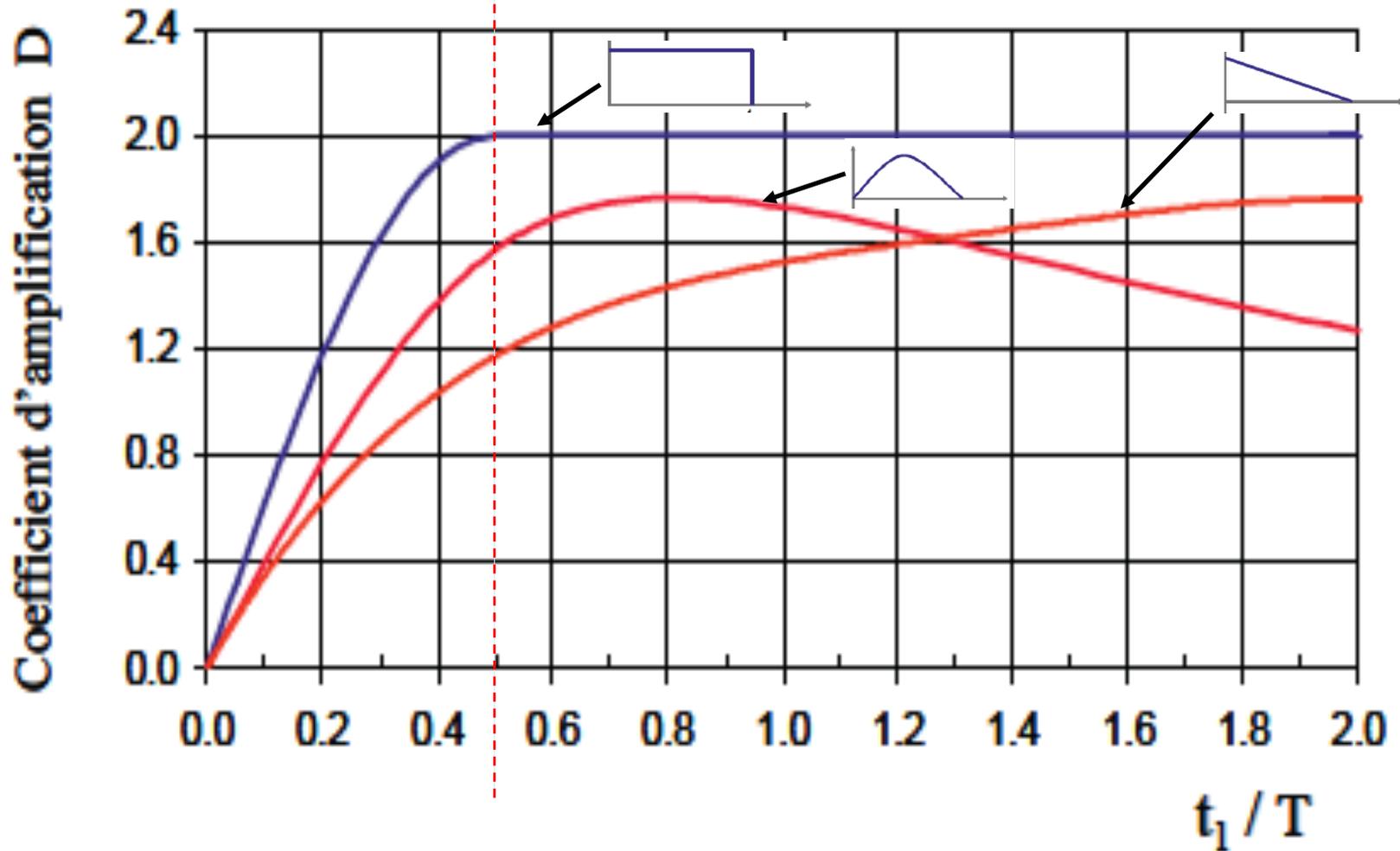
La réponse maximale en phase 2, sera:

$$u_{2max} = \sqrt{(u_{i1})^2 + \left(\frac{\dot{u}_{t1}}{\omega_0} \right)^2} \quad \text{pour} \quad \frac{t_1}{T} < 0.4 \quad (6)$$

$$D = \frac{u_{2max}}{u_{stat}} = f\left(\frac{t_1}{T}\right)$$



Spectres de réponse ou spectre de choc



Solution

Notre cas

- i. Calculer le déplacement maximal du portique. En déduire la force élastique maximale.
 $m=300t$; $k=1,75 \cdot 10^9 \text{ N/m}$ $P_0=5 \cdot 10^6 \text{ N}$ et $t_1=0,05 \text{ s}$

$$\frac{t_1}{T} ?$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}} = 2\pi \sqrt{\frac{300 \cdot 10^3}{1,75 \cdot 10^9}} = \mathbf{0,082 \text{ s}}$$

$$\text{D'où : } \frac{t_1}{T} = \frac{0,05}{0,082} = \mathbf{0,61} > \mathbf{0,4}$$

Réponse max en phase 1

$$u_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(1 - \frac{t}{t_1} - \cos \omega_0 t + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin \omega_0 t\right)$$

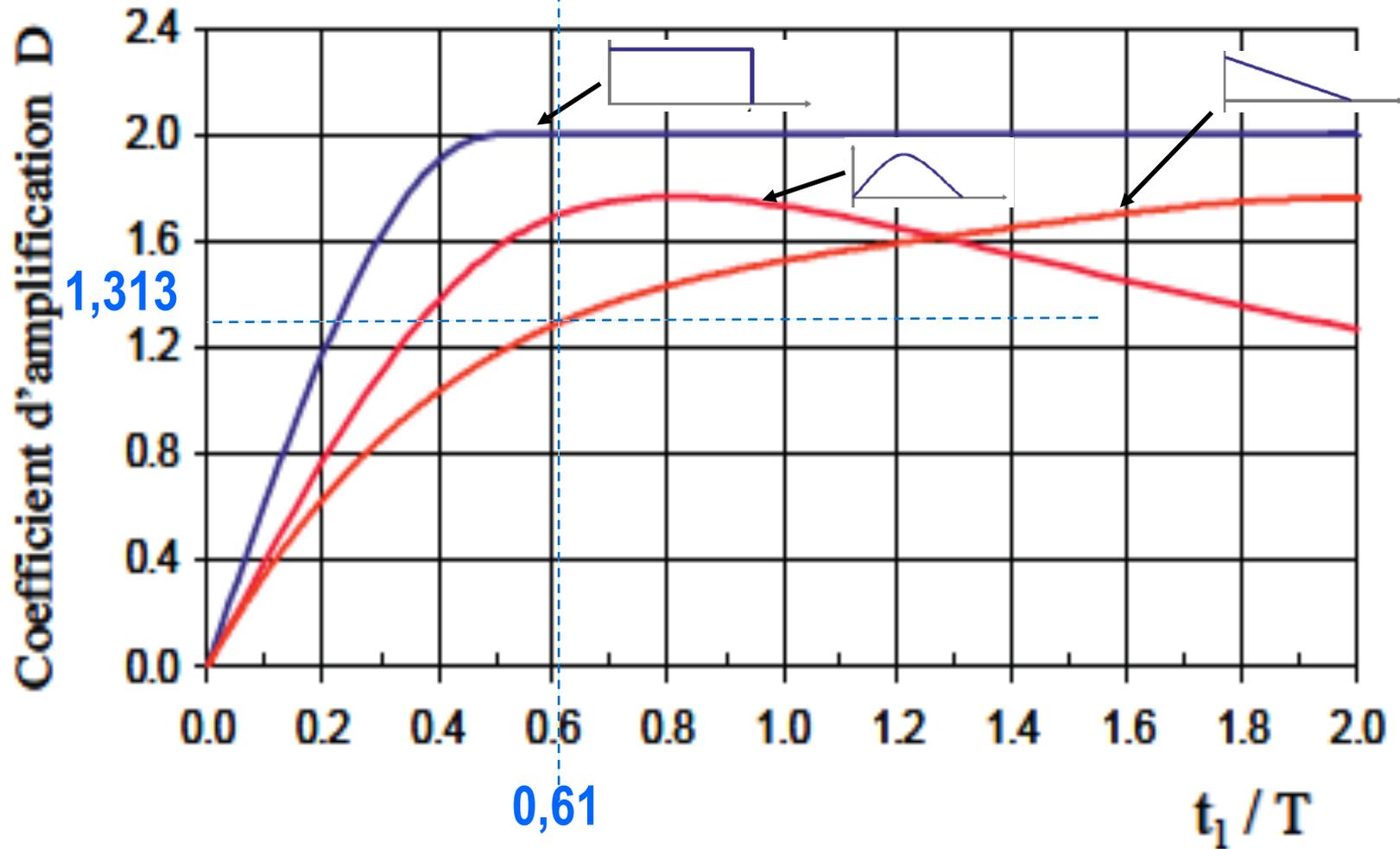
$$\text{Or : } D = 2 - \frac{2\alpha}{\omega_0 t_1} = 2 - \frac{2\alpha}{2\pi \frac{t_1}{T}} \quad \text{Avec : } \alpha = \sin^{-1} \frac{\omega_0 t_1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}} = \cos^{-1} \frac{1}{\sqrt{1 + \omega_0^2 t_1^2}}$$

$$\omega_0 t_1 = 2\pi \frac{t_1}{T} = 2\pi \cdot 0,61 = 3,832 \quad \text{D'où } \alpha = \mathbf{1,3155}$$

$$\text{et : } D = 2 - \frac{2\alpha}{\omega_0 t_1} = 2 - \frac{2 \times 1,3155}{3,832} = \mathbf{1,313}$$

Du spectre ?

Spectres de réponse ou spectre de choc



Avec

$$D = 1,313$$

D'où :

$$u_{1max} = D \cdot \frac{P_0}{k} = 1,313 \cdot \frac{5 \cdot 10^6}{1,75 \cdot 10^9} \quad u_{1max} = 3,75 \text{ mm}$$

$$F_{emax} = k \cdot u_{1max} = 1,75 \cdot 10^9 \times 3,75 \cdot 10^{-3}$$

$$F_{emax} = 6,565 \cdot 10^6 \text{ N}$$

Pour $t_1=0,005$ s ?

D'où : $\frac{t_1}{T} = \frac{0,005}{0,082} = \mathbf{0,061} < \mathbf{0,4}$

Réponse max en phase 2

$$u_2(t) = \left[u_{t1} \cos\omega_0(t - t_1) + \left(\frac{\dot{u}_{t1}}{\omega_0} \right) \sin\omega_0(t - t_1) \right]$$

$$u_1(t_1) = \frac{P_0}{k} \left(-\cos\omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t_1 \right) \quad \dot{u}_1(t) = \frac{P_0}{k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos\omega_0 t_1 \right)$$

$$u_2(t) = \left[\frac{P_0}{k} \left(-\cos\omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t_1 \right) \cos\omega_0(t - t_1) + \frac{P_0}{\omega_0 k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos\omega_0 t_1 \right) \sin\omega_0(t - t_1) \right]$$

$$u_{2max} = \sqrt{(u_{t1})^2 + \left(\frac{\dot{u}_{t1}}{\omega_0} \right)^2}$$

$$u_{2max} = \sqrt{\left(\frac{P_0}{k} \left(-\cos\omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t_1 \right) \right)^2 + \left(\frac{\frac{P_0}{k} \left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos\omega_0 t_1 \right)}{\omega_0} \right)^2}$$

$$u_{2max} = \frac{P_0}{k} \sqrt{\left(\left(-\cos\omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t_1 \right) \right)^2 + \left(\frac{\left(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos\omega_0 t_1 \right)}{\omega_0} \right)^2}$$

Solution

Pour $t_1=0,005$ s ?

$$u_{2max} = \frac{P_0}{k} \sqrt{\left((-\cos\omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t_1) \right)^2 + \left(\frac{(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos\omega_0 t_1)}{\omega_0} \right)^2}$$

$$D = \frac{u_{2max}}{u_{stat}} = \frac{u_{2max}}{\frac{P_0}{k}} = \sqrt{\left((-\cos\omega_0 t_1 + \frac{1}{\omega_0 t_1} \sin\omega_0 t_1) \right)^2 + \left(\frac{(-\frac{1}{t_1} + \omega_0 \sin\omega_0 t_1 + \frac{1}{t_1} \cos\omega_0 t_1)}{\omega_0} \right)^2}$$

$$\omega_0 = \frac{2\pi}{T} = \frac{2\pi}{0,082} = 76,62 \text{ rd/s} \quad \omega_0 t_1 = 2\pi \frac{t_1}{T} = 2\pi 0,061 = 0,383$$

$$D = \sqrt{\left((-\cos 0,383 + \frac{1}{0,383} \sin 0,383) \right)^2 + \left(\frac{(-\frac{1}{0,005} + 76,62 \sin 0,383 + \frac{1}{0,005} \cos 0,383)}{76,62} \right)^2}$$

$$D = 0,19$$

On peut aussi retrouver la valeur de « D » du graphe ?

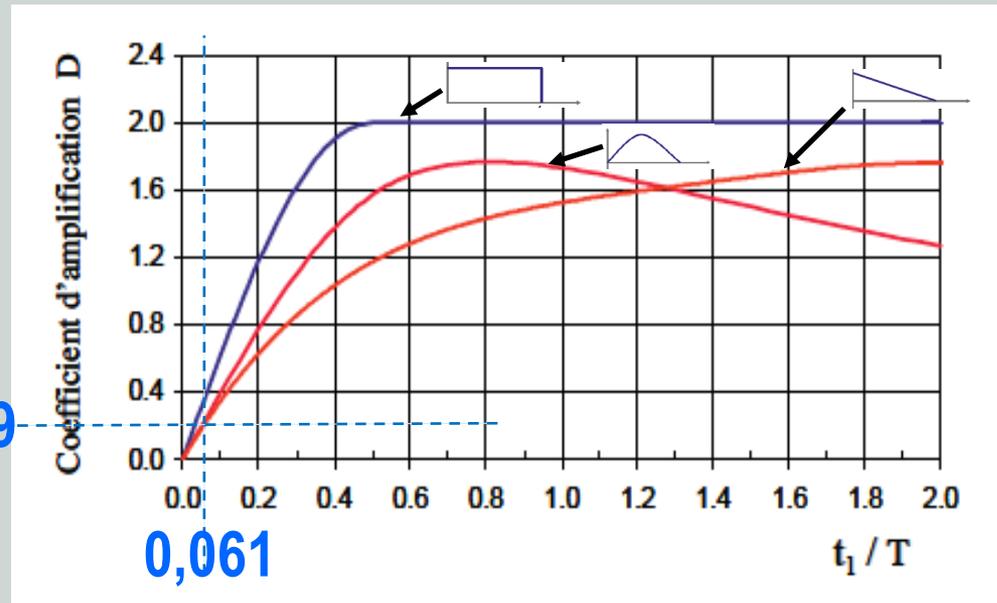
$$u_{1max} = 3,75 \text{ mm}$$

$$F_{emax} = 6,565 \cdot 10^6 \text{ N}$$

Du spectre ?

$$D = 0,19$$

0,19



0,061

D'où :

$$u_{2max} = D \cdot \frac{P_0}{k} = 0,19 \cdot \frac{5 \cdot 10^6}{1,75 \cdot 10^9} \quad u_{2max} = 0,54 \text{ mm}$$

$$F_{emax} = k \cdot u_{2max} = 1,75 \cdot 10^9 \cdot 0,54 \cdot 10^{-3}$$

$$F_{emax} = 0,945 \cdot 10^6 \text{ N}$$

Solution

Notre cas

Ainsi

Cas 1 : $t_1 = 0,05 \text{ s}$

$$u_{1max} = 3,75 \text{ mm}$$

$$F_{emax} = 6,565 \cdot 10^6 \text{ N}$$

Cas 2 : $t_1 = 0,005 \text{ s}$

$$u_{2max} = 0,54 \text{ mm}$$

$$F_{emax} = 0,945 \cdot 10^6 \text{ N}$$

En diminuant la durée de l'excitation, la force élastique a diminué de **85,60%**.

Ainsi,

- ❖ Le temps t_1 est déterminant pour les forces de rappel
- ❖ Pour une impulsion de très courte durée, une grande partie de la charge appliquée est absorbée par **l'inertie de la structure et non pas par les forces de rappel**, et les contraintes sont beaucoup plus **faibles** que celles correspondants à un chargement de plus longue durée.

Merci. Fin de l'Application 8