

### 1. Module d'élasticité du béton selon SIA 262

Béton C 25/30 :  $f_{ck} = 25 \text{ N/mm}^2$   
 $f_{cm} = 33 \text{ N/mm}^2$   
 $E_{cm} = k_E \cdot f_{cm}^{1/3} = 8000 \cdot \sqrt[3]{33} = 26\,000 \text{ N/mm}^2$   
 $f_{cd} = 16.5 \text{ N/mm}^2$

### 2. Matrices de rigidité et des masses

matrice de flexibilité: 
$$\underline{Flex} = \frac{h^3}{6 \cdot EI} \cdot \begin{bmatrix} 2 & 5 & 8 \\ 5 & 16 & 28 \\ 8 & 28 & 54 \end{bmatrix} = \frac{2.8^3}{6 \cdot 26 \cdot 10^9 \cdot I} \cdot \begin{bmatrix} 2 & 5 & 8 \\ 5 & 16 & 28 \\ 8 & 28 & 54 \end{bmatrix}$$

matrice de rigidité: 
$$\underline{K} = \underline{Flex}^{-1} = \frac{6 \cdot 26 \cdot 10^9 \cdot I}{2.8^3} \cdot \begin{bmatrix} 3.0769 & -1.7692 & 0.4615 \\ -1.7692 & 1.6923 & -0.6154 \\ 0.4615 & -0.6154 & 0.2692 \end{bmatrix}$$

matrice des masses: 
$$\underline{M} = \begin{bmatrix} 400 \cdot 10^3 & 0 & 0 \\ 0 & 400 \cdot 10^3 & 0 \\ 0 & 0 & 400 \cdot 10^3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \cdot 400 \cdot 10^3 \text{ kg}$$

---

```
% Introduction des matrices de flexibilite (Flex) et des masses (M) ; calcul de la matrice de rigidite (K)
h = 2.8;
E = 2.6e10;
I = 1.747; %choisir la direction de la verification
Flex=(h^3/(6*E*I))* [2 5 8;5 16 28;8 28 54];
M=[400e3 0 0;0 400e3 0;0 0 400e3];
K=inv(Flex);
%
```

---

### 3. Fréquences propres et modes propres

somme des inerties :  $\Sigma I_{long} = \frac{0.3 \times 3.5^3}{12} + \frac{0.3 \times 3.0^3}{12} = 1.747 \text{ m}^4$   
 $\Sigma I_{transv} = 2 \times \frac{0.3 \times 4.0^3}{12} = 3.2 \text{ m}^4$

$$\text{Matrice des vecteurs modaux : } \underline{A} = \begin{bmatrix} 0.1564 & 0.8417 & -1.0000 \\ 0.5316 & 1.0000 & 0.6990 \\ 1.0000 & -0.6633 & -0.2152 \end{bmatrix}$$

$$\text{pulsations propres : } \omega_{\text{long}}^2 = \begin{bmatrix} 442.5 & 0 & 0 \\ 0 & 18973 & 0 \\ 0 & 0 & 136965 \end{bmatrix} \frac{N}{m \cdot kg}$$

$$\omega_{\text{transv}}^2 = \begin{bmatrix} 810.6 & 0 & 0 \\ 0 & 34753 & 0 \\ 0 & 0 & 250880 \end{bmatrix} \frac{N}{m \cdot kg}$$

$$\text{fréquences propres } f_n = \omega_n / 2\pi \quad f_{\text{long}} = \begin{bmatrix} 3.348 \\ 21.92 \\ 58.90 \end{bmatrix} \text{ Hz} \quad f_{\text{transv}} = \begin{bmatrix} 4.531 \\ 29.67 \\ 79.72 \end{bmatrix} \text{ Hz}$$

---

```

% Vecteurs propres (V) et valeurs propres (D)
[V,D]=eig(K,M)
%
% Normalisation des vecteurs propres
% Matrice des max des vecteurs propres (phimax)
phimax=(max(abs(V))*diag(eye(3)))';
%
% Matrice des vecteurs propres normalises (phi)
phi=V./phimax
%
% Frequences propres
frequ=diag(sqrt(D)/2/pi)
%

```

---

#### 4. Grandeurs généralisées

$$\text{masses généralisées } \underline{M}^* = \underline{A}^T \cdot \underline{M} \cdot \underline{A} = \begin{bmatrix} 522847 & 0 & 0 \\ 0 & 859393 & 0 \\ 0 & 0 & 613955 \end{bmatrix} \text{ kg}$$

remarque : les masses généralisées sont bien égales à  $m_n^* = \sum A_{jn}^2 \cdot m_j$

rigidité généralisée

$$\underline{K}^* = \underline{A}^T \cdot \underline{K} \cdot \underline{A} = \frac{6 \cdot 26 \cdot 10^9 \cdot I}{2.8^3} \cdot \begin{bmatrix} 0.0186 & 0 & 0 \\ 0 & 1.3134 & 0 \\ 0 & 0 & 6.7733 \end{bmatrix}$$

---

% Matrice des masses generalisees (Mgen)

Mgen=((phi)\*M\*phi);

%

% Matrice de la rigidite generalisee (Kgen)

Kgen=(phi)\*K\*phi;

%

---

## 5. Facteurs de participation

facteurs de participation

$$\underline{r} = \underline{A}^T \cdot \underline{M} \cdot \underline{e}_x = \begin{bmatrix} 675228 \\ 471364 \\ -206483 \end{bmatrix} \text{ kg}$$

remarque : les facteurs de participation sont bien égaux à  $r_n = \sum A_{jn} \cdot m_j$

facteurs de participation modaux

$$\frac{r_n}{m_n^*} = \begin{bmatrix} 1.2914 \\ 0.5485 \\ -0.3363 \end{bmatrix}$$

---

% Vecteur des facteurs de participation (r et rSm)

r=(phi)\*M\*diag(eye(3))

rSm=r./diag(Mgen)

%

---

## 6. Masses modales

masses modales :

$$m_{\text{mod},n} = \left( \frac{r_n}{m_n^*} \right)^2 \cdot m_n^*$$

1<sup>er</sup> mode  $m_{\text{mod},1} = 1.2914^2 \times 522847 = 872 \times 10^3 \text{ kg}$

2<sup>ème</sup> mode  $m_{\text{mod},2} = 0.5485^2 \times 859393 = 259 \times 10^3 \text{ kg}$

3<sup>ème</sup> mode  $m_{\text{mod},3} = -0.3363^2 \times 613955 = 69 \times 10^3 \text{ kg}$

remarque : la somme des masses modales est bien égale à  $m_{\text{tot}} = \sum m_{\text{mod},j}$

% Masses modales (MasseMod)  
 $MasseMod = (\text{diag}(Mgen) \cdot rSm.^2)$

### 7. Réponse maximale (sens longitudinal)

Pour tenir compte de la perte de rigidité due à la fissuration, on considère une rigidité effective correspondant à 30% de l'état non fissuré.

$$\begin{aligned} \text{périodes propres } T_1 &= 1/f_{\text{long},1} / \sqrt{0.3} = 0.545 \text{ s.} \\ T_2 &= 1/f_{\text{long},2} / \sqrt{0.3} = 0.083 \text{ s.} \\ T_3 &= 1/f_{\text{long},3} / \sqrt{0.3} = 0.031 \text{ s.} \end{aligned}$$

% Périodes propres réduites (T)  
 $T = 1./\text{frequ}/\text{sqrt}(0.3)$

#### Spectre de réponse

|                   |          |   |                      |
|-------------------|----------|---|----------------------|
| zone Z3b:         | $a_{gd}$ | = | 1.6 m/s <sup>2</sup> |
| Classe de terrain | S        | = | 1.15                 |
| de fondation C :  | $T_B$    | = | 0.2 s.               |
|                   | $T_C$    | = | 0.6 s.               |
|                   | $T_D$    | = | 2.0 s.               |

#### Accélération spectrale

|                       |           |   |  |
|-----------------------|-----------|---|--|
| 1 <sup>er</sup> mode  | $S_{e,1}$ | = | $2.5 \times 1.6 \times 1.15 \times 1 = 4.60 \text{ m/s}^2$                 |
| 2 <sup>ème</sup> mode | $S_{e,2}$ | = | $1.6 \times 1.15 \times (1 + 1.5 \times 0.083 / 0.2) = 2.99 \text{ m/s}^2$ |
| 3 <sup>ème</sup> mode | $S_{e,3}$ | = | $1.6 \times 1.15 \times (1 + 1.5 \times 0.031 / 0.2) = 2.27 \text{ m/s}^2$ |

#### Réponses modales maximales

|                       |              |   |  |
|-----------------------|--------------|---|--|
| 1 <sup>er</sup> mode  | $Z_{1,\max}$ | = | $\frac{ r_1 }{m_1^* \times W_1^2} \times S_{e,1} = \frac{ r_1  \times T_1^2}{m_1^* \times (2\rho)^2} \times S_{e,1} = \frac{1.2914 \times 0.545^2}{(2\rho)^2} \times 4.6 = 0.0447 \text{ m}$ |
| 2 <sup>ème</sup> mode | $Z_{2,\max}$ | = | $\frac{ r_2  \times T_2^2}{m_2^* \times (2\rho)^2} \times S_{e,2} = \frac{0.5485 \times 0.083^2}{(2\rho)^2} \times 2.99 = 2.9 \times 10^{-4} \text{ m}$                                      |
| 3 <sup>ème</sup> mode | $Z_{3,\max}$ | = | $\frac{ r_3  \times T_3^2}{m_3^* \times (2\rho)^2} \times S_{e,3} = \frac{0.3363 \times 0.031^2}{(2\rho)^2} \times 2.27 = 1.9 \times 10^{-5} \text{ m}$                                      |

#### Déplacements d'étage maximaux de chaque mode

$$1^{\text{er}} \text{ mode} \quad \underline{x}_{1,\max} = \underline{A}_1 \cdot z_{1,\max} = \begin{bmatrix} 0.1564 \\ 0.5316 \\ 1.0000 \end{bmatrix} \cdot 0.0447 = \begin{bmatrix} 0.0070 \\ 0.0238 \\ 0.0447 \end{bmatrix} m$$

$$2^{\text{ème}} \text{ mode} \quad \underline{x}_{2,\max} = \underline{A}_2 \cdot z_{2,\max} = \begin{bmatrix} 0.8417 \\ 1.0000 \\ -0.6633 \end{bmatrix} \cdot 2.9 \cdot 10^{-4} = \begin{bmatrix} 2.441 \\ 2.900 \\ -1.924 \end{bmatrix} \cdot 10^{-4} m$$

$$3^{\text{ème}} \text{ mode} \quad \underline{x}_{3,\max} = \underline{A}_3 \cdot z_{3,\max} = \begin{bmatrix} -1.0000 \\ 0.6990 \\ -0.2152 \end{bmatrix} \cdot 1.9 \cdot 10^{-5} = \begin{bmatrix} -1.900 \\ 1.328 \\ -0.409 \end{bmatrix} \cdot 10^{-5} m$$

### Forces d'étage maximales de chaque mode

$$1^{\text{er}} \text{ mode} \quad \underline{F}_{1,\max} = 0.3 \cdot \underline{K} \cdot x_{1,\max} = 0.3 \cdot 1.2415 \cdot 10^{10} \cdot \begin{bmatrix} 3.0769 & -1.7692 & 0.4615 \\ -1.7692 & 1.6923 & -0.6154 \\ 0.4615 & -0.6154 & 0.2692 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0.0070 \\ 0.0238 \\ 0.0447 \end{bmatrix}$$

$$= \begin{bmatrix} 0.372 \cdot 10^6 N \\ 1.263 \cdot 10^6 N \\ 2.376 \cdot 10^6 N \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 372 kN \\ 1263 kN \\ 2376 kN \end{bmatrix}$$

$$2^{\text{ème}} \text{ mode} \quad \underline{F}_{2,\max} = 0.3 \cdot \underline{K} \cdot x_{2,\max} = 0.3 \cdot \underline{K} \cdot \begin{bmatrix} 2.441 \\ 2.900 \\ -1.924 \end{bmatrix} \cdot 10^{-4} = \begin{bmatrix} 0.552 \cdot 10^6 N \\ 0.656 \cdot 10^6 N \\ -0.435 \cdot 10^6 N \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 552 kN \\ 656 kN \\ -435 kN \end{bmatrix}$$

$$3^{\text{ème}} \text{ mode} \quad \underline{F}_{3,\max} = 0.3 \cdot \underline{K} \cdot x_{3,\max} = 0.3 \cdot \underline{K} \cdot \begin{bmatrix} -1.900 \\ 1.328 \\ -0.409 \end{bmatrix} \cdot 10^{-5} = \begin{bmatrix} -0.363 \cdot 10^6 N \\ 0.254 \cdot 10^6 N \\ -0.078 \cdot 10^6 N \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -363 kN \\ 254 kN \\ -78 kN \end{bmatrix}$$

## 8. Superposition SRSS

$$1^{\text{er}} \text{ étage} \quad F_{1,\max,\text{tot}} = \sqrt{372^2 + 552^2 + 363^2} = 758.3 kN$$

$$2^{\text{ème}} \text{ étage} \quad F_{2,\max,\text{tot}} = \sqrt{1263^2 + 656^2 + 254^2} = 1446 kN$$

$$3^{\text{ème}} \text{ étage} \quad F_{3,\max,\text{tot}} = \sqrt{2376^2 + 435^2 + 78^2} = 2417 kN$$

## 9. Méthode des forces de remplacement

force de rempl.  $F_d = S_{e,1} \cdot M_{tot} = 4.60 \cdot 1200 \cdot 10^3 = 5520 \cdot 10^3 \text{ N} = 5520 \text{ kN}$

répartition lin.  $F_{d1} = 1/6 \cdot F_d = 1/6 \cdot 5520 = 920 \text{ kN}$   
 $F_{d2} = 2/6 \cdot F_d = 1/3 \cdot 5520 = 1840 \text{ kN}$   
 $F_{d3} = 3/6 \cdot F_d = 1/2 \cdot 5520 = 2760 \text{ kN}$

---

```
% valeurs spectrales : Se
%
% matrice de multiplication des forces modales: rSd=(r/m)*Se
Se=[4.6 2.99 2.7];
rSd=eye(3);
for l=1:3,
    rSd(l,l)=abs(rSm(l))/(2*pi*frequ(l)*sqrt(0.3))^2*Se(l);
end
%
% déplacements max modaux
Xmod= phi*rSd;
%
% forces modales
Fmod=03*K*phi*rSd;
%
% superposition selon la regle de la racine de la somme des carres (SRSS)
%
% superposition des déplacements: Xsrss
Xsrss=sqrt(sum((Xmod.*Xmod)));
%
% superposition des forces: Fsrss
Fsrss=sqrt(sum((Fmod.*Fmod)));
%
```

---