

# VECTORII PROPRII SISTEMELOR DISCRETE

**Autor: Ion CREȚU**  
**Conducător științific: conf. univ. Mihail BÎRCĂ**

Universitatea Tehnică a Moldovei

**Abstract:** Se studiază schimbarea formelor proprii de vibrație ale sistemului discret în dependență de valorile masei.

Schema constructivă a clădirii este plană și simetrică. Cadru este calculat la diferite valori a raportului dintre masele concentrate. Construcția este alcătuită din stâlpi, grinzi și planșee din beton armat monolit, clasa betonului C15, cu modulul de elasticitate  $E = 23 \cdot 10^3 \text{ MPa}$ . Dimensiunile constructive ale elementelor și clasa betonului rămân neschimbate.

**Cuvinte cheie:** forme proprii de vibrație, parametrul oscilațiilor ce specifică frecvența ( $\lambda$ ), frecvența oscilațiilor ( $\omega$ ), perioada oscilațiilor ( $T$ ), vectorii proprii ( $a$ ).

## 1. Problemă de calcul:

### Cadru cu o deschidere.

În cazul cadrelor etajate poate fi admisă ipoteza concentrării masei la fiecare nivel, rezultă că cadrul din Fig.1 are 3 grade de libertate dinamică (G.L.D.).

Pentru acest cadru s-au determinat deplasările unitare pe direcțiile G.L.D., valorile proprii și vectorii proprii în dependență de raportul valorii masei.

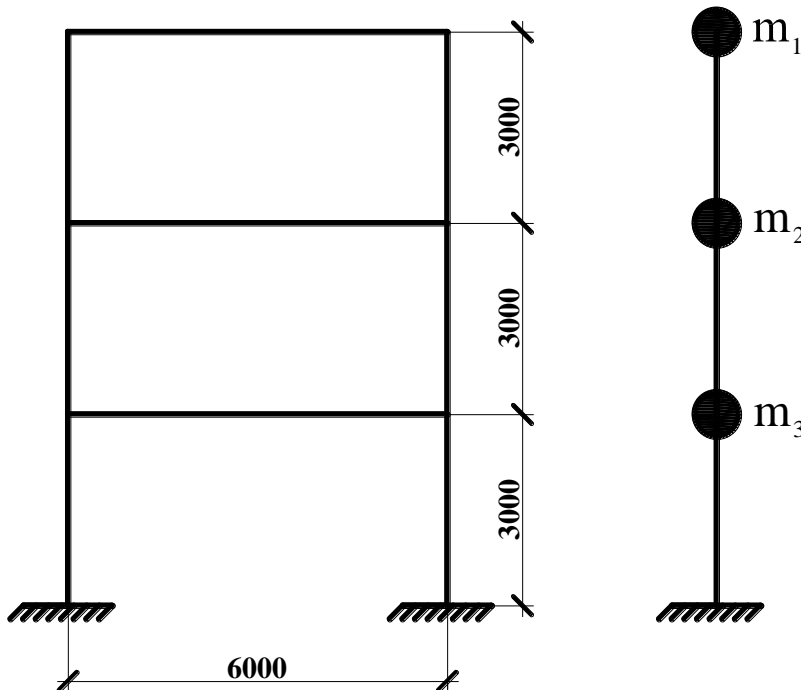


Fig. 1

Deplasările unitare au fost determinate prin metodele staticii structurilor și au valorile:

$$\delta_{11} = 0.199 \cdot 10^{-3} \text{ m / kN}$$

$$\delta_{12} = \delta_{21} = 0.121 \cdot 10^{-3} \text{ m / kN}$$

$$\delta_{13} = \delta_{31} = 0.042 \cdot 10^{-3} \text{ m / kN}$$

$$\delta_{22} = 0.094 \cdot 10^{-3} \text{ m / kN}$$

$$\delta_{23} = \delta_{32} = 0.037 \cdot 10^{-3} \text{ m / kN}$$

$$\delta_{33} = 0.023 \cdot 10^{-3} \text{ m / kN}$$

## 2. Rezultatele obținute pentru cadrul cu o deschidere:

2.1.  $m_1 = m_2 = m_3 = 10t$

$$\lambda_1 = 2.643 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 19.453 \text{rad} / s$$

$$T_1 = 0.323s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.734 \\ 0.321 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 2.533 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 62.832 \text{rad} / s$$

$$T_2 = 0.1s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} -0.842 \\ 0.709 \\ 1.00 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 8.521 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 108.331 \text{rad} / s$$

$$T_3 = 0.058s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} 0.382 \\ -0.957 \\ 1.00 \end{Bmatrix}$$

2.2.  $2m_1 = 2m_2 = m_3 = 20t$

$$\lambda_1 = 2.809 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 18.868 \text{rad} / s$$

$$T_1 = 0.333s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.748 \\ 0.346 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 3.77 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 51.502 \text{rad} / s$$

$$T_2 = 0.122s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} -0.958 \\ 0.356 \\ 1.00 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 1.07 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_3 = 96.664 \text{rad} / s$$

$$T_3 = 0.065s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.47 \\ 1.00 \\ -0.403 \end{Bmatrix}$$

2.3.  $3m_1 = 3m_2 = m_3 = 30t$

$$\lambda_1 = 3.015 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 18.212 \text{rad} / s$$

$$T_1 = 0.345s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.762 \\ 0.37 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 4.894 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 45.203 \text{rad} / s$$

$$T_2 = 0.139s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ -0.106 \\ -0.83 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 1.137 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_3 = 93.779 \text{rad} / s$$

$$T_3 = 0.067s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.495 \\ 1.00 \\ -0.241 \end{Bmatrix}$$

2.4.  $4m_1 = 4m_2 = m_3 = 40t$

$$\lambda_1 = 3.228 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 17.6 \text{rad} / s$$

$$T_1 = 0.357s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.775 \\ 0.393 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 5.929 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 41.067 \text{rad} / s$$

$$T_2 = 0.153s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.053 \\ -0.663 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 1.171 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_3 = 92.4 \text{rad} / s$$

$$T_3 = 0.068s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.507 \\ 1.00 \\ -0.171 \end{Bmatrix}$$

2.5.  $5m_1 = 5m_2 = m_3 = 50t$

$$\lambda_1 = 3.449 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 17.028 \text{rad} / s$$

$$T_1 = 0.369s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.788 \\ 0.414 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 6.813 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 38.312 \text{rad} / s$$

$$T_2 = 0.164s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.155 \\ -0.542 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 1.206 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_3 = 91.061 \text{rad} / s$$

$$T_3 = 0.069s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.514 \\ 1.00 \\ -0.132 \end{Bmatrix}$$

2.6.  $6m_1 = 6m_2 = m_3 = 60t$

$$\lambda_1 = 3.696 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\lambda_2 = 7.581 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\lambda_3 = 1.206 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_1 = 16.448 \text{ rad / s}$$

$$T_1 = 0.382 \text{ s}$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.799 \\ 0.435 \end{Bmatrix}$$

$$\omega_2 = 36.319 \text{ rad / s}$$

$$T_2 = 0.173 \text{ s}$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.226 \\ -0.453 \end{Bmatrix}$$

$$\omega_3 = 91.061 \text{ rad / s}$$

$$T_3 = 0.069 \text{ s}$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.518 \\ 1.00 \\ -0.108 \end{Bmatrix}$$

În tabelul 1 sunt prezentate formele proprii de vibrație în dependență de raportul maselor concentrare pentru cadrul cu o deschidere :

Tabelul 1

Formele proprii de vibrație  Valoarea maselor concentrate	1	2	3	4
$m_1 = m_2 = m_3 = 10t$	+	+	+	-
$2m_1 = 2m_2 = m_3 = 20t$	+	+	+	-
$3m_1 = 3m_2 = m_3 = 30t$	+	+	+	-
$4m_1 = 4m_2 = m_3 = 40t$	+	-	+	+
$5m_1 = 5m_2 = m_3 = 50t$	+	-	+	+
$6m_1 = 6m_2 = m_3 = 60t$	+	-	+	+

### 3. Cadru cu 2 deschideri.

Aceleași calcule au fost efectuate pentru cadrul dat în Fig. 2.

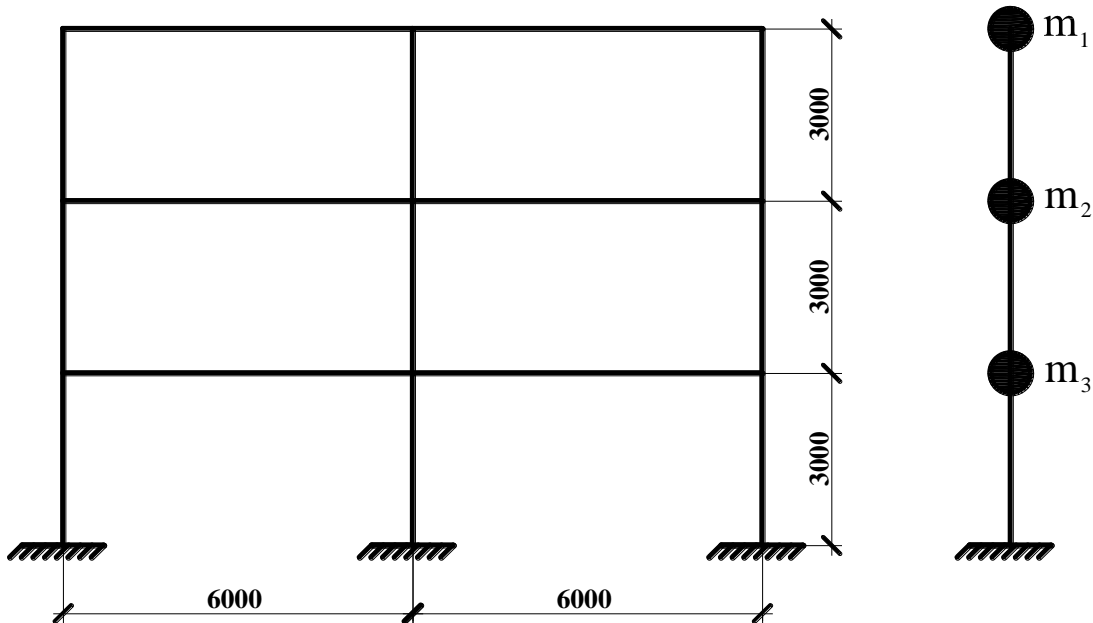


Fig. 2

Deplasările unitare au valorile:

$$\delta_{11} = 0.1 \cdot 10^{-3} m / kN$$

$$\delta_{22} = 0.059 \cdot 10^{-3} m / kN$$

$$\delta_{12} = \delta_{21} = 0.065 \cdot 10^{-3} m / kN$$

$$\delta_{23} = \delta_{32} = 0.026 \cdot 10^{-3} m / kN$$

$$\delta_{13} = \delta_{31} = 0.027 \cdot 10^{-3} m / kN$$

$$\delta_{33} = 0.021 \cdot 10^{-3} m / kN$$

#### 4. Rezultatele obținute pentru cadrul cu 2 deschideri:

##### 4.1. $m_1 = m_2 = m_3 = 10t$

$$\lambda_1 = 1.583 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 25.133 rad / s$$

$$T_1 = 0.25s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.745 \\ 0.335 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 1.621 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 78.54 rad / s$$

$$T_2 = 0.08s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} -0.844 \\ 0.683 \\ 1.00 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 6.082 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 128.23 rad / s$$

$$T_3 = 0.049s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} 0.394 \\ -0.978 \\ 1.00 \end{Bmatrix}$$

##### 4.2. $2m_1 = 2m_2 = m_3 = 20t$

$$\lambda_1 = 1.686 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 24.353 rad / s$$

$$T_1 = 0.258s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.76 \\ 0.364 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 2.433 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 64.114 rad / s$$

$$T_2 = 0.098s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} -0.955 \\ 0.3 \\ 1.00 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 7.668 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 114.2 rad / s$$

$$T_3 = 0.055s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.483 \\ 1.00 \\ -0.381 \end{Bmatrix}$$

##### 4.3. $3m_1 = 3m_2 = m_3 = 30t$

$$\lambda_1 = 1.819 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 23.445 rad / s$$

$$T_1 = 0.268s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.775 \\ 0.392 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 3.235 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 55.603 rad / s$$

$$T_2 = 0.113s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ -0.045 \\ -0.82 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 7.944 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 112.2 rad / s$$

$$T_3 = 0.056s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.51 \\ 1.00 \\ -0.226 \end{Bmatrix}$$

##### 4.4. $4m_1 = 4m_2 = m_3 = 40t$

$$\lambda_1 = 1.958 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 22.6 rad / s$$

$$T_1 = 0.278s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.79 \\ 0.419 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 3.895 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 50.671 rad / s$$

$$T_2 = 0.124s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.11 \\ -0.648 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 8.235 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 110.2 rad / s$$

$$T_3 = 0.057s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.523 \\ 1.00 \\ -0.159 \end{Bmatrix}$$

##### 4.5. $5m_1 = 5m_2 = m_3 = 50t$

$$\lambda_1 = 2.116 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 21.741 rad / s$$

$$T_1 = 0.289s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.803 \\ 0.445 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 4.414 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 47.6 rad / s$$

$$T_2 = 0.132s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.208 \\ -0.525 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 8.521 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 108.331 rad / s$$

$$T_3 = 0.058s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.53 \\ 1.00 \\ -0.123 \end{Bmatrix}$$

$$4.6. \quad 6m_1 = 6m_2 = m_3 = 60t$$

$$\lambda_1 = 2.28 \cdot 10^{-3} s^2$$

$$\omega_1 = 20.944 \text{ rad} / s$$

$$T_1 = 0.3s$$

$$a_1 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.815 \\ 0.468 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_2 = 4.894 \cdot 10^{-4} s^2$$

$$\omega_2 = 45.203 \text{ rad} / s$$

$$T_2 = 0.139s$$

$$a_2 = \begin{Bmatrix} 1.00 \\ 0.273 \\ -0.435 \end{Bmatrix}$$

$$\lambda_3 = 8.521 \cdot 10^{-5} s^2$$

$$\omega_3 = 108.331 \text{ rad} / s$$

$$T_3 = 0.058s$$

$$a_3 = \begin{Bmatrix} -0.535 \\ 1.00 \\ -0.1 \end{Bmatrix}$$

În tabelul 2 sunt prezentate formele proprii de vibrație în dependență de raportul maselor concentrare pentru cadrul cu 2 deschideri:

Tabelul 2

Formele proprii de vibrație  Valoarea maselor concentrate	1	2	3	4
$m_1 = m_2 = m_3 = 10t$	+	+	+	-
$2m_1 = 2m_2 = m_3 = 20t$	+	+	+	-
$3m_1 = 3m_2 = m_3 = 30t$	+	+	+	-
$4m_1 = 4m_2 = m_3 = 40t$	+	-	+	+
$5m_1 = 5m_2 = m_3 = 50t$	+	-	+	+
$6m_1 = 6m_2 = m_3 = 60t$	+	-	+	+

Se poate afirma că sistemul cu n G.L.D. are  $2^{(n-1)}$  forme proprii de vibrație. Din tabelul 1 și 2, observăm că pentru valorile numerice luate în calcul se realizează formele 1 și 3, iar 2 și 4 se exclud reciproc.

#### Concluzii:

1. Valorile raportului dintre masele concentrate influențează la obținerea tuturor formelor proprii de vibrație.
2. Numărul formelor proprii de vibrație poate fi calculat cu formula  $2^{(n-1)}$ , unde „n” este numărul G.L.D..
3. Acest rezultat trebuie să fie luat în considerație la proiectarea structurilor de rezistență în cazul acțiunilor seismice.

#### Bibliografie:

1. Aurel Stratan. *Dinamica structurilor și inginerie seismică*. Timișoara, 2007.
2. Mihail Ifrim. *Dinamica structurilor și inginerie seismică*. București, 1984.
3. СНИП II-7-81. *Строительство в сейсмических районах*.