

PRELEGAREA 6

STATICA STRUCTILOR CONTINUE

TIP PERETE STRUCTURAL

6.1 Elemente și ansambluri structurale

6.1.1 Parametri proprii și structurali

Structuri modelabile cu elemente finite șaibă triunghiulară

Elementul finit șaibă triunghiulară, construit artificial (aflat într-o anumită stare, de tensiune sau deformare), este de grosime constantă t , având modulul de elasticitate constant E și coeficientul lui Poisson ν , la care deplasările extremităților și forțele corespunzătoare se manifestă în planul median al acestuia (figura 6.1).

Pentru studiul deformării elastice a elementului finit șaibă triunghiulară se definesc parametrii proprii, $d_1, d_2, d_3, d_4, d_5, d_6, f_1, f_2, f_3, f_4, f_5, f_6$ raportați la reperul propriu reprezentat prin axele ortogonale x și y , dispuse în planul median al acestuia, posibil, cu originea în extremitatea 1 (figura 6.1).

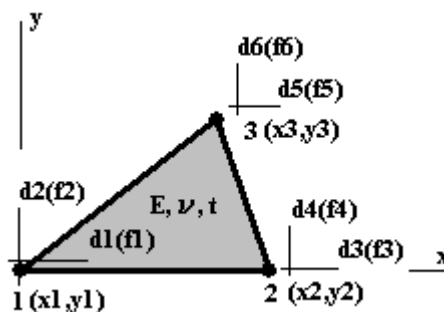


Figura 6.1 Element finit șaibă triunghiulară în sistemul de axe propriu xy

Ecuția de echilibru static a elementului finit șaibă triunghiulară este dată de relațiile 6.1.1

$$\begin{bmatrix} ke_{1,1} & ke_{1,2} & ke_{1,3} & ke_{1,4} & ke_{1,5} & ke_{1,6} \\ ke_{2,1} & ke_{2,2} & ke_{2,3} & ke_{2,4} & ke_{2,5} & ke_{2,6} \\ ke_{3,1} & ke_{3,2} & ke_{3,3} & ke_{3,4} & ke_{3,5} & ke_{3,6} \\ ke_{4,1} & ke_{4,2} & ke_{4,3} & ke_{4,4} & ke_{4,5} & ke_{4,6} \\ ke_{5,1} & ke_{5,2} & ke_{5,3} & ke_{5,4} & ke_{5,5} & ke_{5,6} \\ ke_{6,1} & ke_{6,2} & ke_{6,3} & ke_{6,4} & ke_{6,5} & ke_{6,6} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \\ d_4 \\ d_5 \\ d_6 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} f_1 \\ f_2 \\ f_3 \\ f_4 \\ f_5 \\ f_6 \end{Bmatrix}$$

sau în exprimare matriceală compactă

(6.1.1)

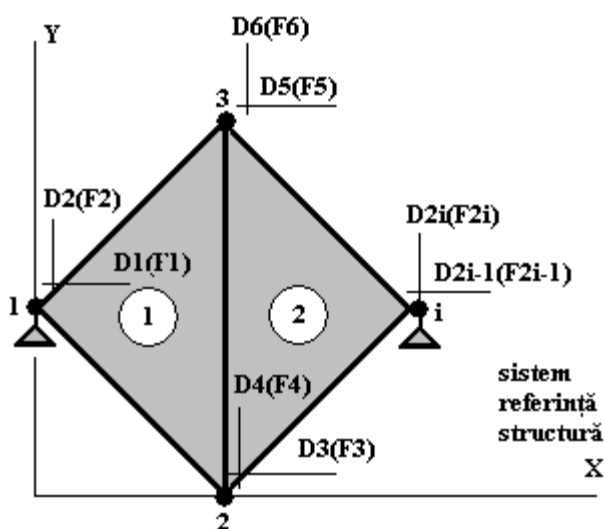
$$[ke] \cdot \{d\} = \{f\}$$

unde: $[ke]$ este matricea de rigiditate a elementului finit șabă triunghiulară raportat la parametrii proprii $d_1, d_2, d_3, d_4, d_5, d_6, f_1, f_2, f_3, f_4, f_5, f_6$;
 $\{d\}$ - vectorul deplasărilor extremităților elementului finit șabă triunghiulară sau parametrilor proprii principali $d_1, d_2, d_3, d_4, d_5, d_6$;
 $\{f\}$ - vectorul forțelor ce acționează la extremitățile elementului finit șabă triunghiulară sau parametrilor proprii secundari $f_1, f_2, f_3, f_4, f_5, f_6$.

Componentele matricei de rigiditate ale elementului finit șabă triunghiulară se stabilesc aplicând principiile metodei elementului finit.

Compatibilitatea deplasărilor extremităților elementului cu deplasările nodurilor de conectare ale structurii este asigurată.

Structurile cu elemente finite șabă triunghiulară se pot organiza, obișnuit, după două direcții (cazul pereților structurali), figura 6.2.



Modelul discret cu elemente finite tip șabă

Figura 6.2 Structură continuă plană cu elemente finite șabă triunghiulară în sistemul de axe structural XY

Pentru fiecare nod i al unei structuri plane modelabile cu elemente finite șabă triunghiulară (cazul pereților structurali) se definesc câte doi parametri principali D_{2i-1} și D_{2i} , primul fiind definit translație după prima axă a reperului structurii (obișnuit X), al doilea translație după cea de a doua axă a reperului structurii (obișnuit Y); pentru o structură cu n noduri se definesc $2n$ parametri principali. Parametrii secundari corespunzători sunt forțele nodale F_{2i-1} și F_{2i} ; pentru o structură cu n noduri se definesc $2n$ parametri secundari.

6.1.2 Stabilirea prin MEF - formularea directă a ecuației matriceale de echilibru static - cu raportare la parametrii proprii elementului finit șabă triunghiulară

În MEF, stabilirea ecuației matriceale de echilibru static, raportată la parametrii proprii, pentru elementul finit șabă triunghiulară, implică un proces de calcul etapizat:

Etapa 1.1.1. Identificarea problemei.

Fie elementul șaibă triunghiulară de grosime constantă t , caracterizat de modulul de elasticitate constant E și coeficientul lui Poisson ν , cu planul median în planul sistemului de referință propriu xy și originea în extremitatea 1, deplasările și forțele acționând la extremitățile sale în acest plan (figura 6.1).

Problema constă în găsirea unei relații, în sistemul propriu de referință, între vectorul parametrilor proprii principali, constituit cu deplasările extremităților elementului finit șaibă triunghiulară, $\{d\}$, și vectorul parametrilor proprii secundari, constituit cu forțele corespunzătoare, $\{f\}$, de forma dată de relația E1.1.1.

$$[ke] \cdot \{d\} = \{f\} \quad (\text{E1.1.1})$$

Etapa 1.1.2. Găsirea funcției, convenabile, de aproximare a deplasărilor în punctul curent, $d(x,y)$.

Se face ipoteza că pe toată suprafața elementului finit șaibă triunghiulară deplasările punctuale $d_x(x,y)$ și $d_y(x,y)$ sunt funcții cu variație liniară (polinomială) care, matriceal, sunt de forma dată de relația E1.1.2

$$\{d(x,y)\} = \begin{cases} d_x(x,y) = \alpha_1 + \alpha_2 \cdot x + \alpha_3 \cdot y \\ d_y(x,y) = \alpha_4 + \alpha_5 \cdot x + \alpha_6 \cdot y \end{cases} = \begin{bmatrix} 1 & x & y & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x & y \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \\ \alpha_4 \\ \alpha_5 \\ \alpha_6 \end{Bmatrix}$$

sau în formă compactă,

$$(\text{E1.1.2})$$

$$\{d(x,y)\} = [\Phi(x,y)] \cdot \{\alpha\}$$

unde $[\Phi(x,y)]$ este matricea funcțiilor de aproximare;

α_i sunt coordonatele generalizate ale deplasărilor.

Etapa 1.1.3. Stabilirea relației matriceale dintre vectorul deplasărilor în punctul curent, $d(x,y)$, și deplasările extremităților elementului finit șaibă triunghiulară, $\{d\}$.

Se face afirmația că relația E1.1.2 este valabilă inclusiv în extremitățile elementului finit șaibă triunghiulară și aceasta se poate scrie simultan sub formă matriceală:

$$\{d\} = \begin{Bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \\ d_4 \\ d_5 \\ d_6 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} d_x(x_1, y_1) \\ d_y(x_1, y_1) \\ d_x(x_2, y_2) \\ d_y(x_2, y_2) \\ d_x(x_3, y_3) \\ d_y(x_3, y_3) \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & x_1 & y_1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x_1 & y_1 \\ 1 & x_2 & y_2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x_2 & y_2 \\ 1 & x_3 & y_3 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x_3 & y_3 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \\ \alpha_4 \\ \alpha_5 \\ \alpha_6 \end{Bmatrix} = [A] \cdot \{\alpha\}$$

de unde rezultă:

$$\{\alpha\} = [A]^{-1} \cdot \{d\}$$

care prin înlocuire în relația E1.1.2 conduce la relația E.1.1.3

$$\begin{aligned} \{d(x, y)\} &= [\Phi(x, y)] \cdot [A]^{-1} \cdot \{d\} = \\ &= [N_1(x, y) \quad N_2(x, y) \quad N_3(x, y) \quad N_4(x, y) \quad N_5(x, y) \quad N_6(x, y)] \cdot \begin{Bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \\ d_4 \\ d_5 \\ d_6 \end{Bmatrix} = \end{aligned}$$

$$= N_1(x, y) \cdot d_1 + N_2(x, y) \cdot d_2 + N_3(x, y) \cdot d_3 + N_4(x, y) \cdot d_4 + N_5(x, y) \cdot d_5 + N_6(x, y) \cdot d_6$$

sau în formă compactă

(E1.1.3)

$$\{d(x, y)\} = [N(x, y)] \cdot \{d\}$$

unde $N_1(x, y)$, $N_2(x, y)$, $N_3(x, y)$, $N_4(x, y)$, $N_5(x, y)$, $N_6(x, y)$ sunt funcțiile de formă ale elementului finit șaibă triunghiulară.

Funcțiile de formă sunt funcții de pondere, având proprietatea de a lua valoare maximă (unitară) în extremitatea în care acționează parametrul principal aferent și valoare minimă (zero) în celelalte extremități; suma tuturor funcțiilor de formă are valoare unitară.

În implementarea pe calculator a programelor bazate pe metoda elementului finit este importantă exprimarea funcției deplasărilor prin intermediul funcțiilor de formă.

Etapa 1.1.4. Stabilirea relației matriceale dintre vectorul deformațiilor specifice în punctul curent, $\varepsilon(x, y)$, și vectorul deplasărilor extremităților elementului finit șaibă triunghiulară, $\{d\}$.

Se pleacă de la definirea deformațiilor specifice pentru șaibă, relația E1.1.4

$$\begin{aligned} \{\varepsilon(x, y)\} &= \begin{Bmatrix} \varepsilon_x(x, y) = \frac{\partial d_x(x, y)}{\partial x} \\ \varepsilon_y(x, y) = \frac{\partial d_y(x, y)}{\partial y} \\ \varepsilon_{xy}(x, y) = \frac{\partial d_y(x, y)}{\partial x} + \frac{\partial d_x(x, y)}{\partial y} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \alpha_2 \\ \alpha_6 \\ \alpha_3 + \alpha_5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \\ \alpha_4 \\ \alpha_5 \\ \alpha_6 \end{Bmatrix} \\ &= [C] \cdot \{\alpha\} = [C] \cdot [A]^{-1} \cdot \{d\} \end{aligned}$$

sau în formă compactă

(E1.1.4)

$$\{\varepsilon(x, y)\} = [B] \cdot \{d\}$$

Etapa 1.1.5. Stabilirea relației matriceale dintre componentele vectorului eforturilor în punctul curent, $\{\sigma(x, y)\}$, și vectorului deplasărilor extremităților elementului finit triunghiular șaibă, $\{d\}$.

Se pleacă de la definirea stării elastice de tensiune pentru șaibă, relația E1.1.5:

- în cazul stării plane de tensiune

$$\begin{aligned} \{\sigma(x, y)\} = \begin{Bmatrix} \sigma_x(x, y) \\ \sigma_y(x, y) \\ \sigma_{xy}(x, y) \end{Bmatrix} &= \begin{bmatrix} \frac{E}{1-\nu^2} & \frac{E\nu}{1-\nu^2} & 0 \\ \frac{E\nu}{1-\nu^2} & \frac{E}{1-\nu^2} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{E}{2(1+\nu)} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \varepsilon_x(x, y) \\ \varepsilon_y(x, y) \\ \varepsilon_{xy}(x, y) \end{Bmatrix} = \\ &= [D] \cdot \{\varepsilon(x, y)\} = [D] \cdot [B] \cdot \{d\} \end{aligned}$$

- în cazul stării plane de deformare

$$\begin{aligned} \{\sigma(x, y)\} = \begin{Bmatrix} \sigma_x(x, y) \\ \sigma_y(x, y) \\ \sigma_{xy}(x, y) \end{Bmatrix} &= \begin{bmatrix} \frac{E(1-\nu)}{(1+\nu) \cdot (1-2\nu)} & \frac{E\nu}{(1+\nu) \cdot (1-2\nu)} & 0 \\ \frac{E\nu}{(1+\nu) \cdot (1-2\nu)} & \frac{E(1-\nu)}{(1+\nu) \cdot (1-2\nu)} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{E}{2(1+\nu)} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \varepsilon_x(x, y) \\ \varepsilon_y(x, y) \\ \varepsilon_{xy}(x, y) \end{Bmatrix} = \\ &= [D] \cdot \{\varepsilon(x, y)\} = [D] \cdot [B] \cdot \{d\} \end{aligned}$$

sau în formă compactă, unitară

(E1.1.5)

$$\{\sigma(x, y)\} = [H] \cdot \{d\}$$

Etapa 1.1.6. Stabilirea relației matriceale dintre vectorul deplasărilor extremităților elementului finit șaibă triunghiulară, $\{d\}$ și vectorul forțelor corespunzătoare, $\{f\}$.

Se pleacă de la definiția lucrului mecanic virtual, exprimarea în deplasări virtuale (aplicat întregului volum al elementului finit șaibă triunghiulară), pentru cel interior:

$$\begin{aligned} L_{int} &= \int_V \{\varepsilon^*(x, y)\}^T \cdot \{\sigma(x, y)\} \cdot dV = \\ &= \int_V \left(\{d^*\}^T \cdot [B]^T \right) \cdot ([D] \cdot [B] \cdot \{d\}) \cdot dV = \\ &= \{d^*\}^T \cdot \left(t \cdot \int_A [B]^T \cdot [D] \cdot [B] \cdot dA \right) \cdot \{d\} \end{aligned}$$

respectiv exterior:

$$L_{ext} = d_1^* \cdot f_1 + d_2^* \cdot f_2 + d_3^* \cdot f_3 + d_4^* \cdot f_4 + d_5^* \cdot f_5 + d_6^* \cdot f_6 = \{d^*\}^T \cdot \{f\}$$

și se impune egalitatea lor pentru existența echilibrului static ($L_{int} = L_{ext}$).

După egalarea celor doi termeni și efectuarea simplificărilor (considerând că nu toate deplasările virtuale sunt egale cu zero), precum și scoaterea ca factor comun a grosimii t , considerată constantă pe toată suprafața elementului finit șabă triunghiulară, se obține relația E1.1.6

$$\left[t \cdot \int_A [B]^T \cdot [D] \cdot [B] \cdot dA \right] \cdot \{d\} = \{f\}$$

sau în formă compactă

(E1.1.6)

$$[ke] \cdot \{d\} = \{f\}$$

Integralele, conținute de relația E1.1.6, pot fi rezolvate fie aproximativ, prin integrări numerice după două direcții, fie exact (și în această situație este posibil), prin înlocuirea termenilor și efectuarea operațiilor indicate, în final obținându-se:

$$[ke] = \Delta \cdot t \cdot [B]^T \cdot [D] \cdot [B]$$

unde:

$$\Delta = \frac{1}{2} \cdot \begin{vmatrix} 1 & x_1 & y_1 \\ 1 & x_2 & y_2 \\ 1 & x_3 & y_3 \end{vmatrix}$$

În felul acesta am definit *elementul finit șabă triunghiulară*, din categoria elementelor finite bidimensionale (2D).

6.2 Statica matriceală pentru analiza pereților structurali

6.2.1 Stabilirea ecuației matriceale de echilibru static a elementului finit șabă

Cazul structurilor modelabile cu elemente finite triunghiulare

Stabilirea ecuației de echilibru static, pentru elementul finit curent e al unui perete structural, implică parcurgerea unui proces etapizat de calcul.

Etapa 1.1. Stabilirea ecuației matriceale de echilibru static prin raportare la parametrii proprii, cu proiecția acestora în sistemul de referință propriu, xy (în această etapă notațiile utilizează minuscule pentru componentele matricei de rigiditate raportate la parametrii proprii elementului însoțite de e pentru indicarea apartenenței la elementul structural curent), relația E1.1

$$[\Delta \cdot t \cdot [B]^T \cdot [D] \cdot [B]] \cdot \begin{Bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \\ d_4 \\ d_5 \\ d_6 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} f_1 \\ f_2 \\ f_3 \\ f_4 \\ f_5 \\ f_6 \end{Bmatrix}$$

sau

(E1.1)

$$[ke] \cdot \{d\} = \{f\}$$

Etapa 1.2. Stabilirea ecuației matriceale de echilibru static prin raportare la parametrii structurali aferenți elementului curent e ($De_{2i-1}, De_{2i}, De_{2j-1}, De_{2j}, De_{2k-1}, De_{2k}, Fe_{2i-1}^e, Fe_{2i}^e, Fe_{2j-1}^e, Fe_{2j}^e, Fe_{2k-1}^e, Fe_{2k}^e$), cu proiectarea acestora în sistemul de referință unic XY (în această etapă notațiile utilizează majuscule pentru componentele matricei de rigiditate raportate la parametrii structurii aferenți elementului e iar e -indice superior pentru fracțiunea de participare a elementului curent la ansamblul structural), relația E1.2,

$$\begin{bmatrix} Ke_{1,1} & Ke_{1,2} & Ke_{1,3} & Ke_{1,4} & Ke_{1,5} & Ke_{1,6} \\ Ke_{2,1} & Ke_{2,2} & Ke_{2,3} & Ke_{2,4} & Ke_{2,5} & Ke_{2,6} \\ Ke_{3,1} & Ke_{3,2} & Ke_{3,3} & Ke_{3,4} & Ke_{3,5} & Ke_{3,6} \\ Ke_{4,1} & Ke_{4,2} & Ke_{4,3} & Ke_{4,4} & Ke_{4,5} & Ke_{4,6} \\ Ke_{5,1} & Ke_{5,2} & Ke_{5,3} & Ke_{5,4} & Ke_{5,5} & Ke_{5,6} \\ Ke_{6,1} & Ke_{6,2} & Ke_{6,3} & Ke_{6,4} & Ke_{6,5} & Ke_{6,6} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} De_{2i-1} \\ De_{2i} \\ De_{2j-1} \\ De_{2j} \\ De_{2k-1} \\ De_{2k} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} Fe_{2i-1}^e \\ Fe_{2i}^e \\ Fe_{2j-1}^e \\ Fe_{2j}^e \\ Fe_{2k-1}^e \\ Fe_{2k}^e \end{Bmatrix}$$

sau

(E1.2)

$$[Ke] \cdot \{De\} = \{Fe^e\}$$

Parametrii proprii ai extremităților elementului finit șabla triunghiulară sunt proiectați pe direcțiile parametrilor structurali aferenți ai nodurilor de conectare, cu ajutorul matricei de transformare prin rotire, T , care are ca elemente componente cosinuzii directori ai axelor proprii (x și y) definiți funcție de reperul structurii (XY). În acest caz matricea de transformare prin rotire este de forma:

$$T = \begin{bmatrix} \cos(\alpha) & \sin(\alpha) & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \cos(\alpha) & \sin(\alpha) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \cos(\alpha) & \sin(\alpha) \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) \end{bmatrix}$$

unde α este unghiul măsurat, în sens pozitiv, de la axa de referință X către axa de referință x (antiorar).

Matricea T este o matrice ortogonală și are proprietatea că inversa este egală cu transpusa:

$$[T]^{-1} = [T]^T$$

Relațiile de legătură dintre parametrii proprii și parametrii structurali aferenți sunt:

$$\{d\} = [T] \cdot \{De\} \qquad \{f\} = [T] \cdot \{Fe^e\}$$

care, înlocuite în relația E1.1 și operat corespunzător, conduc la stabilirea matricei de rigiditate a elementului finit șabă triunghiulară raportată la parametrii structurali aferenți:

$$[Ke] = [T]^T \cdot [ke] \cdot [T]$$

Etapa 1.3. Stabilirea ecuației matriceale de echilibru static prin raportare la parametrii structurii, completând cu ecuații fictive corespunzătoare parametrilor structurii ce nu sunt aferenți sau nu aparțin elementului finit șabă triunghiulară (în această etapă notațiile utilizează majuscule sau indici referitori la apartenența la elementul finit curent):

$$\begin{bmatrix} K_{1,1}^e & \cdot & \cdot & \cdot & K_{1,2n}^e \\ \cdot & \cdot & \cdot & \cdot & \cdot \\ \cdot & \cdot & \cdot & \cdot & \cdot \\ \cdot & \cdot & \cdot & \cdot & \cdot \\ K_{2n,1}^e & \cdot & \cdot & \cdot & K_{2n,2n}^e \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} D_1 \\ \cdot \\ \cdot \\ \cdot \\ D_{2n} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} F_1^e \\ \cdot \\ \cdot \\ \cdot \\ F_{2n}^e \end{Bmatrix}$$

sau

(E1.3)

$$[K^e] \cdot \{D\} = \{F^e\}$$

unde: $[K^e]$ este matricea de rigiditate a elementului finit șabă triunghiulară raportată la parametrii structurali.

$\{D\}$ - vectorul deplasărilor nodurilor structurii sau parametrilor principali ai structurii $D_1 \dots D_{2n}$;

$\{F^e\}$ - fracțiunea vectorului forțelor nodurilor structurii sau parametrilor secundari ai structurii $F_1^e \dots F_{2n}^e$ corespunzând elementului finit curent e .

6.2.2 Analiza statică a peretelui structural

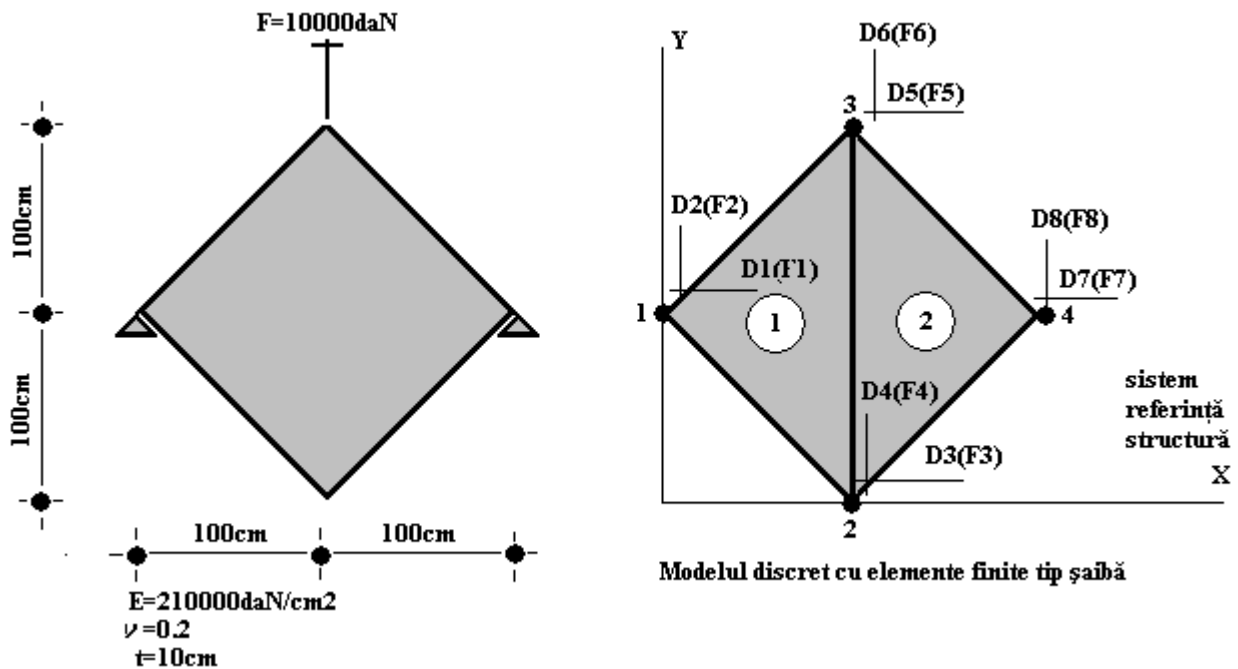
Enunțarea problemei: Să se efectueze analiza statică a peretelui structural modelat cu elemente finite tip șabă triunghiulară aflată în stare plană de tensiune (determinarea deplasărilor nodurilor, forțelor din reazeme și tensiunilor din elementele finite), schema statică, caracteristicile geometrice și mecanice, precum și încărcările fiind precizate pe figura 6.2.

Rezolvarea problemei:

Exceptând modul în care este stabilită ecuația de echilibru static a elementului finit șabă triunghiulară raportată la parametrii proprii, *Etapa 1.1*, restul etapelor de calcul pentru rezolvarea problemei, urmăresc procesul etapizat, al metodei staticii matriceale clasice, pentru analiza structurilor cu bare.

Aplicația utilizează notații pentru variabile și operatori specifice programului de calcul matematic Mathcad (simbolul := are înțelesul de atribuire).

Sistemul de referință propriu este ales același pentru toate elementele finite și identic cu sistemul de referință al întregii structuri.



$$C := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix} \quad DE := \frac{E}{1 - \nu^2} \cdot \begin{pmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1 - \nu}{2} \end{pmatrix}$$

Figura 6.2 Peretele structural și modelul discret cu elemente finite tip șaibă triunghiulară în stare plană de tensiune

Etapa 1, stabilirea ecuației matriceale de echilibru static pentru fiecare șaibă triunghiulară.

Elementul finit șaibă 1 (figura 6.3.1)

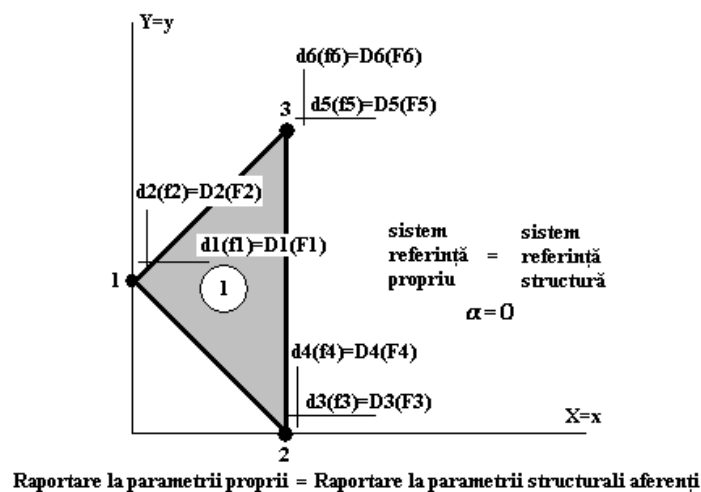


Figura 6.3.1 Parametrii și sistemele de referință pentru elementul finit șaibă 1

$$\begin{array}{lllll}
Nex1 := 1 & x1 := C & y1 := 10C & Dex1 := 2 \cdot Nex1 - 1 & Dex2 := 2 \cdot Nex1 \\
Nex2 := 2 & x2 := 10C & y2 := C & Dex3 := 2 \cdot Nex2 - 1 & Dex4 := 2 \cdot Nex2 \\
Nex3 := 3 & x3 := 10C & y3 := 20C & Dex5 := 2 \cdot Nex3 - 1 & Dex6 := 2 \cdot Nex2
\end{array}$$

unde $Nex1, \dots, Nex3$ sunt indecșii nodurilor corespunzând extremităților elementului finit;
 $x1, y1, \dots, x3, y3$ - coordonatele extremităților elementului finit;
 $Dex1, \dots, Dex6$ - indecșii deplasărilor din nodurile corespunzătoare extremităților elementului finit.

Etapa 1.1 - prin raportare la parametrii proprii

$$A1 := \begin{pmatrix} 1 & x1 & y1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x1 & y1 \\ 1 & x2 & y2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x2 & y2 \\ 1 & x3 & y3 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x3 & y3 \end{pmatrix} \quad B1 := C \cdot A1^{-1} \quad AUX1 := \begin{pmatrix} 1 & x1 & y1 \\ 1 & x2 & y2 \\ 1 & x3 & y3 \end{pmatrix} \quad \Delta 1 := \frac{1}{2} \cdot |AUX1|$$

$$ke1 := \Delta 1 \cdot t \cdot (B1^T \cdot DE \cdot B1)$$

$$ke1 = \begin{pmatrix} 2.188 \times 10^6 & 0 & -1.094 \times 10^6 & 2.188 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & -2.188 \times 10^5 \\ 0 & 8.75 \times 10^5 & 4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 \\ -1.094 \times 10^6 & 4.375 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 \\ 2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 \\ -1.094 \times 10^6 & -4.375 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 \\ -2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 \end{pmatrix}$$

Etapa 1.2 - prin raportare la parametrii structurali aferenți

$$\alpha := 0 \quad T1 := \begin{pmatrix} \cos(\alpha) & \sin(\alpha) & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \cos(\alpha) & \sin(\alpha) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \cos(\alpha) & \sin(\alpha) \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) \end{pmatrix}$$

$$k1 := T1^T \cdot ke1 \cdot T1$$

$$k1 = \begin{pmatrix} 2.188 \times 10^6 & 0 & -1.094 \times 10^6 & 2.188 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & -2.188 \times 10^5 \\ 0 & 8.75 \times 10^5 & 4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 \\ -1.094 \times 10^6 & 4.375 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 \\ 2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 \\ -1.094 \times 10^6 & -4.375 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 \\ -2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 \end{pmatrix}$$

Etapa 1.3 - prin raportare la parametrii structurali

$$i := 1..8 \quad j := 1..8 \quad K1_{i,j} := 0$$

$$K1_{Dex1, Dex1} := k1_{1,1} \quad K1_{Dex1, Dex2} := k1_{1,2} \quad K1_{Dex1, Dex3} := k1_{1,3}$$

$$K1_{Dex1, Dex4} := k1_{1,4} \quad K1_{Dex1, Dex5} := k1_{1,5} \quad K1_{Dex1, Dex6} := k1_{1,6}$$

$$K1_{Dex2, Dex1} := k1_{2,1} \quad K1_{Dex2, Dex2} := k1_{2,2} \quad K1_{Dex2, Dex3} := k1_{2,3}$$

$$K1_{Dex2, Dex4} := k1_{2,4} \quad K1_{Dex2, Dex5} := k1_{2,5} \quad K1_{Dex2, Dex6} := k1_{2,6}$$

$$K1_{Dex3, Dex1} := k1_{3,1} \quad K1_{Dex3, Dex2} := k1_{3,2} \quad K1_{Dex3, Dex3} := k1_{3,3}$$

$$K1_{Dex3, Dex4} := k1_{3,4} \quad K1_{Dex3, Dex5} := k1_{3,5} \quad K1_{Dex3, Dex6} := k1_{3,6}$$

$$K1_{Dex4, Dex1} := k1_{4,1} \quad K1_{Dex4, Dex2} := k1_{4,2} \quad K1_{Dex4, Dex3} := k1_{4,3}$$

$$K1_{Dex4, Dex4} := k1_{4,4} \quad K1_{Dex4, Dex5} := k1_{4,5} \quad K1_{Dex4, Dex6} := k1_{4,6}$$

$$K1_{Dex5, Dex1} := k1_{5,1} \quad K1_{Dex5, Dex2} := k1_{5,2} \quad K1_{Dex5, Dex3} := k1_{5,3}$$

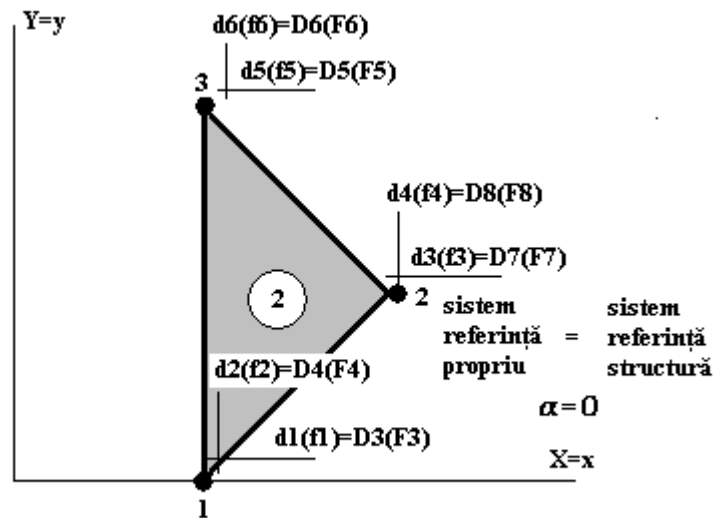
$$K1_{Dex5, Dex4} := k1_{5,4} \quad K1_{Dex5, Dex5} := k1_{5,5} \quad K1_{Dex5, Dex6} := k1_{5,6}$$

$$K1_{Dex6, Dex1} := k1_{6,1} \quad K1_{Dex6, Dex2} := k1_{6,2} \quad K1_{Dex6, Dex3} := k1_{6,3}$$

$$K1_{Dex6, Dex4} := k1_{6,4} \quad K1_{Dex6, Dex5} := k1_{6,5} \quad K1_{Dex6, Dex6} := k1_{6,6}$$

$$K1 = \begin{pmatrix} 2.188 \times 10^6 & 0 & -1.094 \times 10^6 & 2.188 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & -2.188 \times 10^5 & 0 & 0 \\ 0 & 8.75 \times 10^5 & 4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & 0 & 0 \\ -1.094 \times 10^6 & 4.375 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & 0 & 0 \\ 2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 0 & 0 \\ -1.094 \times 10^6 & -4.375 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 0 & 0 \\ -2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

Elementul finit șabă 2 (figura 6.3.2)



Raportare la parametrii proprii = Raportare la parametrii structurali aferenți

Figura 6.3.2 Parametri și sisteme de referință pentru elementul finit șabă 2

Nex1 := 2	x1 := 10C	y1 := C	Dex1 := 2 · Nex1 - 1	Dex2 := 2 · Nex1
Nex2 := 4	x2 := 20C	y2 := 10C	Dex3 := 2 · Nex2 - 1	Dex4 := 2 · Nex2
Nex3 := 3	x3 := 10C	y3 := 20C	Dex5 := 2 · Nex3 - 1	Dex6 := 2 · Nex3

Etapa 1.1 - prin raportare la parametrii proprii

$$A2 := \begin{pmatrix} 1 & x1 & y1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x1 & y1 \\ 1 & x2 & y2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x2 & y2 \\ 1 & x3 & y3 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & x3 & y3 \end{pmatrix} \quad B2 := C \cdot A2^{-1} \quad AUX2 := \begin{pmatrix} 1 & x1 & y1 \\ 1 & x2 & y2 \\ 1 & x3 & y3 \end{pmatrix} \quad \Delta2 := \frac{1}{2} \cdot |AUX2|$$

$$ke2 := \Delta2 \cdot t \cdot (B2^T \cdot DE \cdot B2)$$

$$ke2 = \begin{pmatrix} 7.656 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & -4.375 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 \\ 3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 \\ -1.094 \times 10^6 & -2.188 \times 10^5 & 2.188 \times 10^6 & 0 & -1.094 \times 10^6 & 2.188 \times 10^5 \\ -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & 0 & 8.75 \times 10^5 & 4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 \\ 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & 4.375 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 \\ 1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 \end{pmatrix}$$

Etapa 1.2 - prin raportare la parametrii structurali aferenți

$$\alpha := 0 \quad T2 := \begin{pmatrix} \cos(\alpha) & \sin(\alpha) & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \cos(\alpha) & \sin(\alpha) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \cos(\alpha) & \sin(\alpha) \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\sin(\alpha) & \cos(\alpha) \end{pmatrix}$$

$$k2 := T2^T \cdot ke2 \cdot T2$$

$$k2 = \begin{pmatrix} 7.656 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & -4.375 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 \\ 3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 \\ -1.094 \times 10^6 & -2.188 \times 10^5 & 2.188 \times 10^6 & 0 & -1.094 \times 10^6 & 2.188 \times 10^5 \\ -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & 0 & 8.75 \times 10^5 & 4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 \\ 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & 4.375 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 \\ 1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 \end{pmatrix}$$

Etapa 1.3 - prin raportare la parametrii structurali

$$\begin{array}{l} i := 1..8 \quad j := 1..8 \quad K2_{i,j} := 0 \\ \\ K2_{Dex1,Dex1} := k2_{1,1} \quad K2_{Dex1,Dex2} := k2_{1,2} \quad K2_{Dex1,Dex3} := k2_{1,3} \\ K2_{Dex1,Dex4} := k2_{1,4} \quad K2_{Dex1,Dex5} := k2_{1,5} \quad K2_{Dex1,Dex6} := k2_{1,6} \\ \\ K2_{Dex2,Dex1} := k2_{2,1} \quad K2_{Dex2,Dex2} := k2_{2,2} \quad K2_{Dex2,Dex3} := k2_{2,3} \\ K2_{Dex2,Dex4} := k2_{2,4} \quad K2_{Dex2,Dex5} := k2_{2,5} \quad K2_{Dex2,Dex6} := k2_{2,6} \\ \\ K2_{Dex3,Dex1} := k2_{3,1} \quad K2_{Dex3,Dex2} := k2_{3,2} \quad K2_{Dex3,Dex3} := k2_{3,3} \\ K2_{Dex3,Dex4} := k2_{3,4} \quad K2_{Dex3,Dex5} := k2_{3,5} \quad K2_{Dex3,Dex6} := k2_{3,6} \\ \\ K2_{Dex4,Dex1} := k2_{4,1} \quad K2_{Dex4,Dex2} := k2_{4,2} \quad K2_{Dex4,Dex3} := k2_{4,3} \\ K2_{Dex4,Dex4} := k2_{4,4} \quad K2_{Dex4,Dex5} := k2_{4,5} \quad K2_{Dex4,Dex6} := k2_{4,6} \\ \\ K2_{Dex5,Dex1} := k2_{5,1} \quad K2_{Dex5,Dex2} := k2_{5,2} \quad K2_{Dex5,Dex3} := k2_{5,3} \\ K2_{Dex5,Dex4} := k2_{5,4} \quad K2_{Dex5,Dex5} := k2_{5,5} \quad K2_{Dex5,Dex6} := k2_{5,6} \\ \\ K2_{Dex6,Dex1} := k2_{6,1} \quad K2_{Dex6,Dex2} := k2_{6,2} \quad K2_{Dex6,Dex3} := k2_{6,3} \\ K2_{Dex6,Dex4} := k2_{6,4} \quad K2_{Dex6,Dex5} := k2_{6,5} \quad K2_{Dex6,Dex6} := k2_{6,6} \end{array}$$

$$K2 = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 7.656 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 3.281 \times 10^5 & 1.094 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & -4.375 \times 10^5 \\ 0 & 0 & 3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & -2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 \\ 0 & 0 & 3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & 4.375 \times 10^5 \\ 0 & 0 & 1.094 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & -3.281 \times 10^5 & 7.656 \times 10^5 & 2.188 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 \\ 0 & 0 & -1.094 \times 10^6 & -2.188 \times 10^5 & -1.094 \times 10^6 & 2.188 \times 10^5 & 2.188 \times 10^6 & 0 \\ 0 & 0 & -4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & 4.375 \times 10^5 & -4.375 \times 10^5 & 0 & 8.75 \times 10^5 \end{pmatrix}$$

Etapa 2, stabilirea ecuației matriceale de echilibru static a structurii:

$$K := K1 + K2$$

$$K = \begin{pmatrix} 2187500 & 0 & -1093750 & 218750 & -1093750 & -218750 & 0 & 0 \\ 0 & 875000 & 437500 & -437500 & -437500 & -437500 & 0 & 0 \\ -1093750 & 437500 & 1531250 & 0 & 656250 & 0 & -1093750 & -437500 \\ 218750 & -437500 & 0 & 1531250 & 0 & -656250 & -218750 & -437500 \\ -1093750 & -437500 & 656250 & 0 & 1531250 & 0 & -1093750 & 437500 \\ -218750 & -437500 & 0 & -656250 & 0 & 1531250 & 218750 & -437500 \\ 0 & 0 & -1093750 & -218750 & -1093750 & 218750 & 2187500 & 0 \\ 0 & 0 & -437500 & -437500 & 437500 & -437500 & 0 & 875000 \end{pmatrix} \quad |K| = 0$$

Etapa 3, introducerea condițiilor la limită (cl):

$$K_{cl} := \begin{pmatrix} K_{3,3} & K_{3,4} & K_{3,5} & K_{3,6} \\ K_{4,3} & K_{4,4} & K_{4,5} & K_{4,6} \\ K_{5,3} & K_{5,4} & K_{5,5} & K_{5,6} \\ K_{6,3} & K_{6,4} & K_{6,5} & K_{6,6} \end{pmatrix} \quad K_{cl} = \begin{pmatrix} 1531250 & 0 & 656250 & 0 \\ 0 & 1531250 & 0 & -656250 \\ 656250 & 0 & 1531250 & 0 \\ 0 & -656250 & 0 & 1531250 \end{pmatrix}$$

$$|K_{cl}| = 366363525390625050000000$$

$$F_{cl} := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -10000 \end{pmatrix}$$

Etapa 4, determinarea deplasărilor necunoscute (nec):

$$D_{nec} := \text{Isolve}(K_{cl}, F_{cl}) \quad D_{nec} = \begin{pmatrix} 0 \\ -0.003 \\ 0 \\ -0.008 \end{pmatrix}$$

- generarea vectorului deplasărilor:

$$D := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ D_{nec1} \\ D_{nec2} \\ D_{nec3} \\ D_{nec4} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad D = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -0.003 \\ 0 \\ -0.008 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Etapa 5 (auxiliară), determinarea forțelor din reazeme:

$$\begin{aligned} F_{nec1} &:= K^{(1)T} \cdot D & F_{nec1} &= (1 \times 10^3) & F_{nec2} &:= K^{(2)T} \cdot D & F_{nec2} &= (5000) \\ F_{nec7} &:= K^{(7)T} \cdot D & F_{nec7} &= (-1 \times 10^3) & F_{nec8} &:= K^{(8)T} \cdot D & F_{nec8} &= (5000) \end{aligned}$$

- generarea vectorului forțelor:

$$F := \begin{pmatrix} F_{nec1_1} \\ F_{nec2_1} \\ F_{cl_1} \\ F_{cl_2} \\ F_{cl_3} \\ F_{cl_4} \\ F_{nec7_1} \\ F_{nec8_1} \end{pmatrix} \quad F = \begin{pmatrix} 1000 \\ 5000 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ -10000 \\ -1000 \\ 5000 \end{pmatrix}$$

Etapa 6 (auxiliară), determinarea tensiunilor din elementele finite:

Elementul finit șabă 1

$$D1 := \begin{pmatrix} D_1 \\ D_2 \\ D_3 \\ D_4 \\ D_5 \\ D_6 \end{pmatrix} \quad \sigma_{el} := DE \cdot B1 \cdot T1 \cdot D1 \quad \sigma_{el} = \begin{pmatrix} -1 \\ -5 \\ -5 \end{pmatrix}$$

Elementul finit șaiă 2

$$D2 = \begin{pmatrix} D_3 \\ D_4 \\ D_7 \\ D_8 \\ D_5 \\ D_6 \end{pmatrix} \quad \sigma e2 := DE \cdot B2 \cdot T2 \cdot D2 \quad \sigma e2 = \begin{pmatrix} -1 \\ -5 \\ 5 \end{pmatrix}$$