

$$k_{22}^o = \frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l}$$

U tom slučaju matrica krutosti štapa je:

$$k_g = \begin{bmatrix} \frac{EF}{l} & 0 & 0 & -\frac{EF}{l} & 0 \\ 0 & \frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l^3} & \frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l^2} & 0 & -\frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l^3} \\ 0 & \frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l^2} & \frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l} & 0 & -\frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l^2} \\ \text{sim.} & & & \frac{EF}{l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{1+0,25\Phi} \frac{3EI}{l^3} \end{bmatrix} \quad (62)$$

## 2.7. Varijacioni postupak

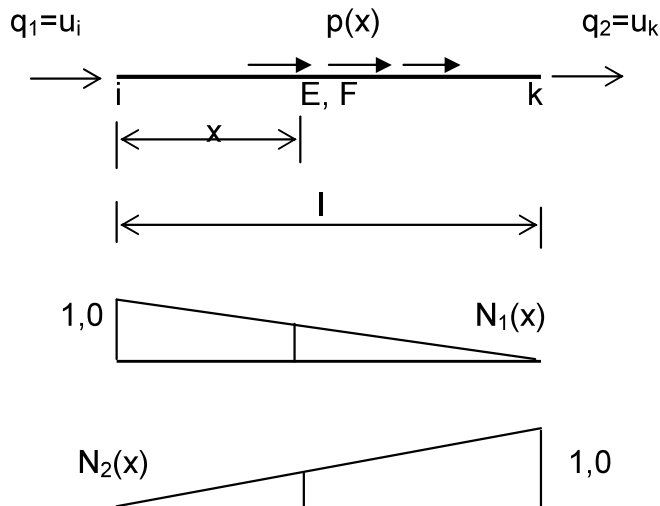
Za prave prizmatične štapove najpogodnije je izvođenje matrice krutosti i vektora ekvivalentnog opterećenja direktnim postupkom, na osnovu jasnog geometrijsko-statičkog značenja.

Varijacioni postupak se zasniva na stavu o stacionarnosti odgovarajućeg funkcionala. Za metodu deformacije radi se o funkcionalu potencijalne energije.

### 2.7.1. Aksijalno naprezanje

Aksijalno napregnut štap ima dva stepena slobode, s toga se pomjeranje u pravcu ose štapa  $u(x)$  može aproksimirati samo pomoću linearnih funkcija:

$$u(x) = \sum_{m=1}^2 N_m(x) u_m = N q \quad (63)$$



Slika 28.

Na slici 28 su prikazane linearne funkcije sa jediničnim vrijednostima u čvorovima. Matrica interpolacionih funkcija je:

$$N = [N_1(x) \quad N_2(x)] = \begin{bmatrix} 1 - \frac{x}{l} & \frac{x}{l} \end{bmatrix} \quad (64)$$

Vektor pomjeranja  $q$  u transponovanom obliku definisan je sa:

$$q^T = [q_1 \quad q_2] = [u_i \quad u_k] \quad (65)$$

Linearna aproksimacija pomjeranja odgovara tačnom rješenju homogene diferencijalne jednačine aksijalno napregnutog štapa:

$$\frac{d^2 u}{dx^2} = -\frac{p(x)}{EF}$$

Polazeći od izraza za deformacioni rad štapa:

$$A = \frac{1}{2} \int_s (N\varepsilon + M\chi + T\gamma) ds$$

vodeći računa da se radi o aksijalnom naprežanju,  $EF = \text{const}$ :

za: 
$$N = F\sigma \quad \sigma = E\varepsilon \quad \varepsilon = \frac{du}{dx}$$

dobija se:

$$A = \frac{EF}{2} \int_s \left(\frac{du}{dx}\right)^2 dx = \frac{EF}{2} \int_0^l \frac{(q_2 - q_1)^2}{l^2} dx = \frac{EF}{2l} (q_1^2 - 2q_1q_2 + q_2^2)$$

Rad spoljašnjih sila koje djeluju na krajevima štapa je definisan sa:

$$R_s = N_1 u_i + N_k u_k = R_1 q_1 + R_2 q_2 = R^T q$$

Potencijalna energija štapa može da se napiše u sljedećem obliku:

$$\Pi = A - R_s = \frac{EF}{2l} (q_1^2 - 2q_1q_2 + q_2^2) - R_1 q_1 - R_2 q_2$$

Primjenom stava o stacionarnosti potencijalne energije dobija se:

$$\begin{aligned} \frac{\delta \Pi}{\delta q_1} = 0 & \Rightarrow \frac{EF}{l} (q_1 - q_2) - R_1 = 0 \\ \frac{\delta \Pi}{\delta q_2} = 0 & \Rightarrow \frac{EF}{l} (-q_1 + q_2) - R_2 = 0 \end{aligned} \quad (66)$$

slijedi:

$$R_1 = \frac{EF}{l}(q_1 - q_2)$$

$$R_2 = \frac{EF}{l}(-q_1 + q_2)$$

Razvijeni matični oblik prethodnih veza je:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \end{bmatrix} = \frac{EF}{l} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{bmatrix}$$

dok je skraćeni matični oblik definisan sa:

$$R = k q$$

odakle slijedi matrica krutosti: 
$$k = \frac{EF}{l} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \quad (67)$$

Vektor ekvivalentnog opterećenja dobija se iz uslova da je rad ekvivalentnog opterećenja jednak radu stvarnog opterećenja koje djeluje na štap:

$$Q^T q = \int_0^l p(x)u(x)dx$$

Kada se u navedenu relaciju ubaci izraz (63) i skрати sa q dobija se:

$$Q^T = \int_0^l p(x)N(x)dx \quad (8)$$

Za slučaj ravnomjerno raspodijeljenog opterećenja  $p_0$  dobija se:

$$Q^T = p_0 \int_0^l \begin{bmatrix} 1 - \frac{x}{l} & \frac{x}{l} \end{bmatrix} dx = \frac{p_0 l}{2} [1 \quad 1] \quad (69)$$

Ako je opterećenje linearno promjenljivo slijedi:

$$Q^T = p_0 \int_0^l \begin{bmatrix} 1 - \frac{x}{l} & \frac{x}{l} \end{bmatrix} dx = \frac{p_0 l}{6} [1 \quad 2]$$

Kada je spoljašnji uticaj temperatura duž ose štapa  $t(x)$  tada iz jednakosti rada ekvivalentnog opterećenja i rada usled temperature  $t(x)$ :

$$Q^T = \int_0^l \varepsilon_o(x) \mathcal{N}(x) dx$$

$$\varepsilon_o(x) = \alpha_t t(x) \quad \mathcal{N}(x) = EF \frac{du}{dx} = EF \frac{d}{dx} (N(x)q)$$

Slijedi:

$$Q^T = EF \int_0^l \varepsilon_o(x) \left[ -\frac{1}{l} \quad \frac{1}{l} \right] dx \quad (70)$$

Koja za slučaj dejstva konstantne temperature duž štapa konstantnog poprečnog presjeka postaje:

$$Q^T = EF\alpha_t t_o [-1 \quad 1]$$

### 2.7.2. Savijanje

Rješenje homogene diferencijalne jednačine štapa opterećenog na savijanje, EI=const:

$$EI \frac{d^4 v}{dx^4} = 0 \quad (71)$$

dato je sa:

$$v(x) = \alpha_1 + \alpha_2 x + \alpha_3 x^2 + \alpha_4 x^3 \quad (72)$$

čiji je matrični oblik:

$$v = A\alpha \quad (73)$$

gdje su:

$$A = \begin{bmatrix} 1 & x & x^2 & x^3 \end{bmatrix} \quad \alpha^T = [\alpha_1 \quad \alpha_2 \quad \alpha_3 \quad \alpha_4]$$

Koeficijenti  $\alpha_i$  ( $i=1,2,3,4$ ), generalisane koordinate, mogu da se odrede iz konturnih uslova:

$$\begin{aligned} x=0 \quad v(0) = v_i & & x=l \quad v(l) = v_k \\ \frac{dv}{dx} = \varphi_i & & \frac{dv}{dx} = \varphi_k \end{aligned} \quad (74)$$

Iz relacije (72) vodeći računa o uslovima (74) dobija se:

$$\begin{bmatrix} v_i \\ \varphi_i \\ v_k \\ \varphi_k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 1 & l & l^2 & l^3 \\ 0 & 1 & 2l & 3l^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \\ \alpha_4 \end{bmatrix}$$

Odnosno, u matričnom obliku:

$$q = C\alpha$$

Inverzijom prethodne relacije dobija se:

$$\alpha = C^{-1}q$$

gdje je:

$$C^{-1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ -\frac{3}{l^2} & -\frac{2}{l} & \frac{3}{l^2} & -\frac{1}{l} \\ \frac{2}{l^3} & \frac{1}{l^2} & -\frac{2}{l^3} & \frac{1}{l^2} \end{bmatrix}$$

Kada se u navedenu relaciju ubaci (73) dobija se:

$$v = A\alpha = AC^{-1}q = Nq = \sum_{m=1}^4 N_m q_m \quad (75)$$

gdje su elementi vektora  $N$  interpolacionih funkcija:

$$N = [N_1(x) \quad N_2(x) \quad N_3(x) \quad N_4(x)]$$

$$N_1(x) = 1 - 3\left(\frac{x}{l}\right)^2 + 2\left(\frac{x}{l}\right)^3$$

$$N_2(x) = l \left[ \frac{x}{l} - 2\left(\frac{x}{l}\right)^2 + \left(\frac{x}{l}\right)^3 \right]$$

$$N_3(x) = 3\left(\frac{x}{l}\right)^2 - 2\left(\frac{x}{l}\right)^3 \quad (76)$$

$$N_4(x) = -l \left[ \left(\frac{x}{l}\right)^2 - \left(\frac{x}{l}\right)^3 \right]$$

Interpolacione funkcije koje su izvedene predstavljaju Hermite-ovi polinome prvog reda.

Značenje interpolacionih funkcija jednostavno se dobija kada se u izraz (75) stavi da je  $q_m=1$ ,  $q_n=0$  za  $n \neq m$  slijedi:

$$v(x) = N_m(x)$$

što znači da intrpolacione funkcije  $N_m(x)$  predstavljaju elastičnu liniju obostrano uklještenog štapa usled generalisanog pomjeranja  $q_m=1$ . Funkcije  $N_1(x)$  i  $N_2(x)$  su elastične linije usled transverzalnih pomjeranja a  $N_3(x)$  i  $N_4(x)$  su elastične linije usled jediničnih obrtanja krajeva obostrano uklještenog štapa, slika 29.

Prema izrazu za deformacioni rad dobija se:

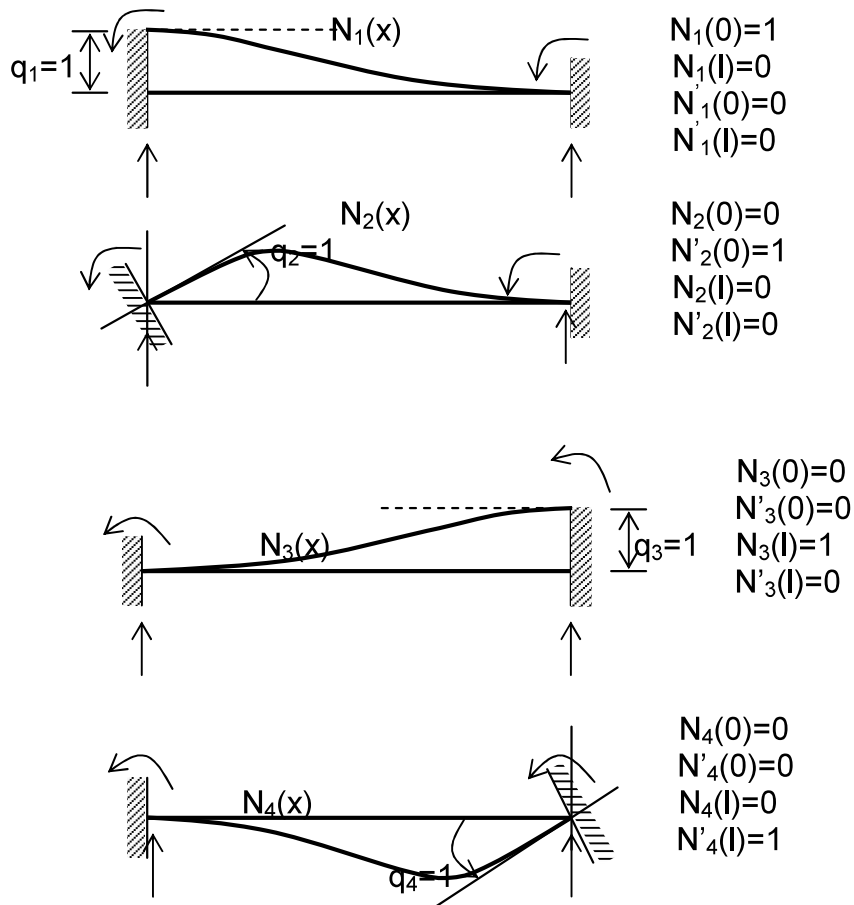
$$A = \frac{1}{2} \int_s (N\varepsilon + M\chi + T\gamma) ds = \frac{1}{2} \int_s EI \left( \frac{d^2 v}{dx^2} \right) dx = \frac{EI}{2} \int_0^l \sum_{m=1}^4 \left[ \frac{d^2}{dx^2} (N_m(x) q_m) \right]^2 dx$$

slijedi:

$$A = \sum_{m=1}^4 \sum_{n=1}^4 \frac{EI}{2} \left[ \int_0^l N_m''(x) N_n''(x) dx \right] q_m q_n = \frac{1}{2} \sum_{m=1}^4 \sum_{n=1}^4 k_{mn} q_m q_n$$

gdje je:

$$k_{mn} = EI \int_0^l N_m''(x) N_n''(x) dx \quad (77)$$



Slika 29.

Deformacioni rad u matičnom obliku glasi:

$$A = \frac{1}{2} q^T k q$$

Rad generalisanih sila u čvorovima štapa je:

$$R_s = q^T R$$

tako da je potencijalna energija jednaka zbiru deformacionog rada i potencijala generalisanih sila u čvorovima:

$$\Pi = A - R_s = \frac{1}{2} q^T k q - R^T q$$

Primjenom stava o stacionarnosti funkcionala potencijalne energije:

$$\frac{\delta \Pi}{\delta q^T} = 0 \quad \Rightarrow \quad k q - R = 0$$

dobija se veza generalisanih sila i generalisanih pomjeranja na krajevima štapa:

$$k q = R$$

Da bi se odredili elementi matrice krutosti potrebno je odrediti druge izvode interpolacionih funkcija:

$$\begin{aligned} N_1''(x) &= -\frac{6}{l^2} + \frac{12x}{l^3} \\ N_2''(x) &= -\frac{4}{l} + \frac{6x}{l^2} \\ N_3''(x) &= \frac{6}{l^2} - \frac{12x}{l^3} \\ N_4''(x) &= -\frac{2}{l} + \frac{6x}{l^2} \end{aligned} \quad (78)$$

Kada se drugi izvodi definisani sa (78) ubace u (77), nakon integracije dobija se matrica krutosti:

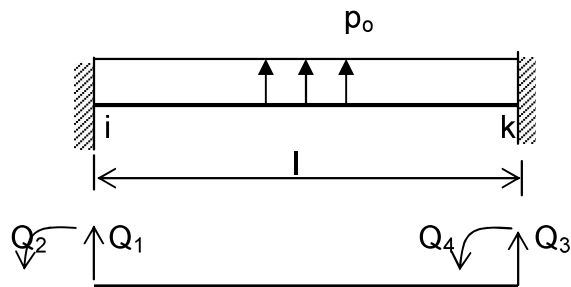
$$k = \frac{EI}{l^3} \begin{bmatrix} 12 & 6l & -12 & 6l \\ 6l & 4l^2 & -6l & 2l^2 \\ -12 & -6l & 12 & -6l \\ 6l & 2l^2 & -6l & 4l^2 \end{bmatrix}$$

Vektor ekvivalentnog opterećenja dobija se iz uslova da je rad ekvivalentnog opterećenja jednak radu spoljašnjih sila koje djeluju duž ose štapa. Tako, usled transverzalnog opterećenja  $p(x)$  dobija se:

$$Q^T q = \int_0^l p(x)v(x)dx = \int_0^l p(x)N(x)qdx$$

slijedi:

$$Q^T = \int_0^l p(x)N(x)dx$$



Slika 30.

Kada na štap djeluje ravnomjerno raspodijeljeno opterećenje  $p_0$  po cijeloj dužini štapa, slika 30, dobija se vektor ekvivalentnog opterećenja u sljedećem obliku:

$$Q = p_o \int_0^l \begin{bmatrix} 1 - 3\left(\frac{x}{l}\right)^2 + 2\left(\frac{x}{l}\right)^3 \\ l \left[ \frac{x}{l} - 2\left(\frac{x}{l}\right)^2 + \left(\frac{x}{l}\right)^3 \right] \\ 3\left(\frac{x}{l}\right)^2 - 2\left(\frac{x}{l}\right)^3 \\ -l \left[ \left(\frac{x}{l}\right)^2 - \left(\frac{x}{l}\right)^3 \right] \end{bmatrix} dx = \frac{p_o l}{2} \begin{bmatrix} 1 \\ \frac{l}{6} \\ 1 \\ -\frac{l}{6} \end{bmatrix}$$

Kada na štap djeluje temperaturna razlika  $\Delta t(x)$  tada iz jednakosti rada slijedi:

$$Q^T q = \int_0^l \chi_o(x) M(x) dx$$

$$\varphi_o(x) = \alpha_t \frac{\Delta t}{h} \quad M(x) = -EI \frac{d^2 v}{dx^2}$$

gdje je:

$\chi_o$  - promjena krivine uled temperaturne razlike

$M(x)$  – momenat savijanja duž ose štapa



### 3. Ravni nosači

Kod ravnih nosača ose svih štapova sa jednom od glavnih centralnih osa inercije njihovih poprečnih presjeka leže u ravni nosača. Opterećenje koje djeluje na nosač, takođe, leži u ravni nosača.

Zavisno od načina vezivanja štapova u čvorovima ravni nosači mogu biti:

- **puni nosači** kod kojih postoji barem jedan čvor sa krutom vezom (ortogonalni okviri, kontinualni i simetrični nosači),
- **rešetkasti nosači** kod kojih su sve veze štapova zglavkaste.

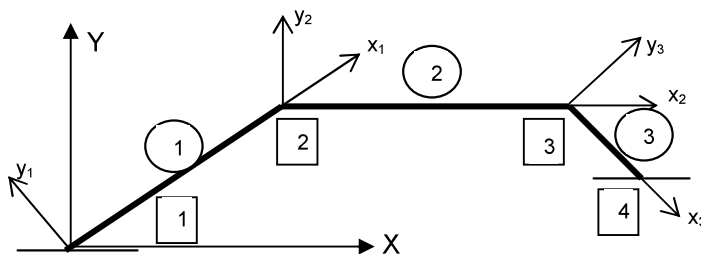
U prethodnom je objašnjeno formiranje matrice krutosti i vektora ekvivalentnog čvornog opterećenja štapova koji su kruto ili zglavkasto vezani. Ove relacije za štapove osnova su za određivanje matrice krutosti i vektora ekvivalentnog opterećenja sistema štapova. Na taj način formira se sistem jednačina iz kojih se određuju pomjeranja i obrtanja čvorova, zatim, reakcije oslonaca i onda sila u pojedinim štapovima.

#### 3.1. Puni nosači

##### 3.1.1. Transformacija vektora generalisanih sila i pomjeranja iz lokalnog u globalni koordinatni sistem

Do sada smo posmatrali štap kao nezavisan element koji je izdvojen iz sistema i analizu tog štapa sprovodili u pravouglom koordinatnom sistemu  $x, y, z$  koji nazivamo *lokalni kordinatni sistem*.

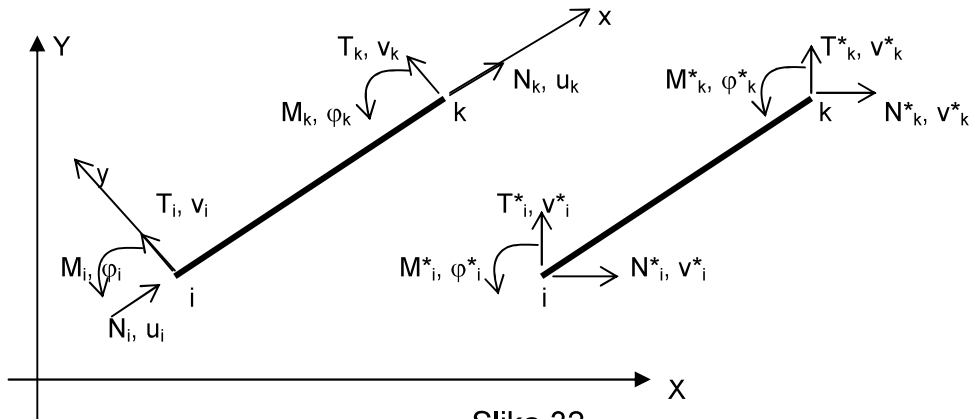
Koordinatni početak lokalnog koordinatnog sistema je u lijevom kraju štapa, osa  $x$  se poklapa sa osom štapa, a  $y$  i  $z$  ose se poklapaju sa glavnim osama inercije poprečnog presjeka. Svaki štap ima svoj lokalni kordinatni sistem  $x_i, y_i$ , pri čemu je  $i$  oznaka štapa, sl.31. Šematski prikaz oznaka štapova i čvorova ravnog punog nosača dat je na slici 31.



Slika 31.

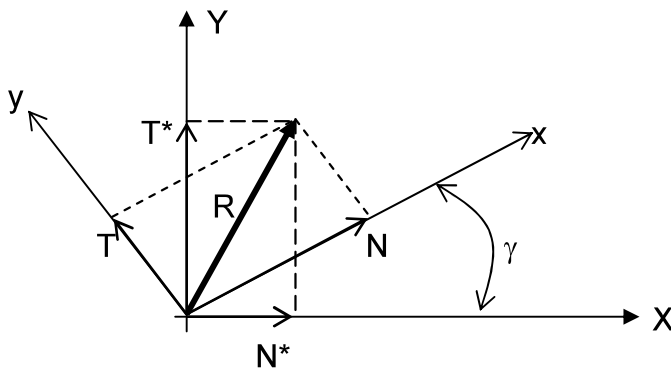
Za analizu sistema elemenata neophodno je da se definiše položaj svakog štapa u odnosu na jedan zajednički sistem koji se naziva *referentni ili opšti koordinatni sistem*. Na slici 31 globalni kordinatni sistem je označen sa velikim slovima,  $X, Y$  sistem. Zbog toga je potrebno izvršiti transformaciju vektora generalisanih sila, odnosno, pomjeranja, i matrice krutosti štapa iz lokalnog u globalni koordinatni sistem.

Na slici 32 su prikazane sile i pomjeranja na krajevima štapa u lokalnom (bez zvjezdice) i globalnom koordinatnom sistemu (sa zvjezdicom). Izvršićemo transformaciju sila i pomjeranja. Momenti i uglovi obrtanja su invarijante u odnosu na ova dva sistema.



Slika 32.

Na slici 33 su prikazane komponente vektora R i momenta M u lokalnom x,0,y i globalnom X,0,Y koordinatnom sistemu. Kako bi se razlikovale navedene komponente uvodi se oznaka \* za komponente generalisanih sila i generalisanih pomjeranja u globalnom koordinatnom sistemu.



Slika 33.

Sa slike 33 je očigledno da važe sljedeće veze:

$$\begin{aligned}
 N &= N^* \cos \gamma + T^* \sin \gamma \\
 T &= -N^* \sin \gamma + T^* \cos \gamma \\
 M &= M^*
 \end{aligned}
 \tag{79}$$

Ukoliko se usvoje sljedeće oznake:

$$\lambda = \cos \gamma$$

$$\mu = \sin \gamma$$

u matričnom obliku relacije 79 imaju sljedeći oblik:

$$\begin{bmatrix} N \\ T \\ M \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \lambda & \mu & 0 \\ -\mu & \lambda & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} N^* \\ T^* \\ M^* \end{bmatrix}$$

U sažetom obliku za kraj i važi da je:

$$R_i = t R_i^* \quad (80)$$

gdje su:

$R_i$  – vektor generalisanih sila čvora i u lokalnom koordinatnom sistemu,

$R_i^*$  – vektor generalisanih sila čvora i u globalnom koordinatnom sistemu,

$t$  – matrica transformacije kraja i iz lokalnog u globalni koordinatni sistem.

Za kraj k, takođe, možemo napisati:

$$R_k = t R_k^*$$

Za štap i-k, s obzirom na navedeno, važi sljedeća relacija:

$$R = T R^* \quad (81)$$

gdje su:

$$R = \begin{bmatrix} R_i \\ R_k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} N_i \\ T_i \\ M_i \\ N_k \\ T_k \\ M_k \end{bmatrix} \quad R^* = \begin{bmatrix} R_i^* \\ R_k^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} N_i^* \\ T_i^* \\ M_i^* \\ N_k^* \\ T_k^* \\ M_k^* \end{bmatrix} \quad T = \begin{bmatrix} t & 0 \\ 0 & t \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \lambda & \mu & & & & \\ -\mu & \lambda & & & & \\ & & 1 & & & \\ & & & & \lambda & \mu \\ & & & & -\mu & \lambda \\ & & & & & & 1 \end{bmatrix}$$

T-matrica transformacije štapa,

t- matrica transformacije vektora u čvoru štapa

Na sličan način, projektovanjem vektora R na komponente u pravcu osa globalnog koordinatnog sistema X i Y dobija se:

$$\begin{bmatrix} N^* \\ T^* \\ M^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \lambda & -\mu & 0 \\ \mu & \lambda & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} N \\ T \\ M \end{bmatrix}$$

Dobijena matrica transformacije jednaka je transponovanoj matrici t, pa se na sličan način koji je naveden za štap dobija da je:

$$R^* = T^T R \quad (82)$$

$T^T$  – transponovana matrica matrice transformacije štapa T.

Upoređivanjem relacija 81 i 82 zaključuje se da je:

$$T^T = T^{-1} \quad (83)$$

Iz ovog zaključka slijedi stav da je matrica T ortogonalna.

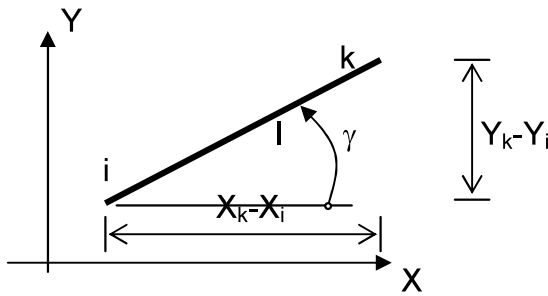
Vektor generalisanih pomjeranja i vektor ekvivalentnog čvornog opterećenja se transformišu iz lokalnog u globalni koordinatni sistem na isti način kao i vektor generalisanih sila:

$$q = T q^* \quad Q = T Q^* \quad (84a)$$

odnosno,

$$q^* = T^T q \quad Q^* = T^T Q \quad (84b)$$

U matrici T javljaju se kosinusi i sinusi uglova. Ugao je pozitivan ako je orijentisan suprotno od kazaljke na satu, slika 34.



Slika 34.

Kosinusi i sinusi mogu da se odrede pomoću koordinata čvorova:

$$\lambda = \frac{x_k - x_i}{l} \quad \mu = \frac{y_k - y_i}{l}$$

Dužina štapa definisana preko kordinata čvorova štapa je:

$$l = \sqrt{(x_k - x_i)^2 + (y_k - y_i)^2}$$

### 3.1.2. Transformacija matrice krutosti

Veza između generalisanih sila i generalisanih pomjeranja definisana je sa:

$$R = k q$$

pri čemu su:

$$R = T R^* \quad q = T q^* \quad (85)$$

Slijedi:

$$T R^* = k T q^*$$

Nakon množenja prethodnog izraza, sa lijeve strane, članom  $T^T$  dobija se:

$$T^T T R^* = T^T k T q^*$$

S obzirom da je  $T^T T = T^{-1} T = 1$   
dobija se:

$$R^* = k^* q^* \quad (86a)$$

pri čemu je:

$$k^* = T^T k T \quad (86b)$$

$k^*$  - je matrica krutosti štapa definisana u globalnom koordinatnom sistemu.

### 3.1.3. Matrica transformacije za štap tipa „g“

Za štap koji je na lijevom kraju kruto a na desnom kraju zglavkasto vezan matrica transformacije redukuje se na taj način što se brišu poslednja vrsta i poslednja kolona iz već izvedene matrice transformacije  $T$  štapa koji je obostrano kruto uklješten:

$$T_g = \begin{bmatrix} \lambda & \mu & & & & \\ -\mu & \lambda & & & & \\ & & 1 & & & \\ & & & \lambda & \mu & \\ & & & -\mu & \lambda & \end{bmatrix} \quad (87)$$

Mogu se napisati i sljedeće veze, transformacija vektora generalisanih sila i matrice krutosti, za štap tipa „g“:

$$R_g^* = T_g^T R_g \quad Q_g^* = T_g^T Q_g \quad R_g^* = k_g^* q_g^* \quad k_g^* = T_g^T k_g T_g \quad (88)$$

### 3.1.4. Jednačine sistema

Za svaki štap  $j$  veze između generalisanih sila i generalisanih pomjeranja na krajevima štapa mogu da se prikažu sljedećim izrazom:

$$R_j^* = k_j^* q_j^* - Q_j^* \quad (89)$$

gdje je:

$R_j^*$  – vektor generalisanih sila štapa  $j$  u globalnom koordinatnom sistemu,  
 $q_j^*$  – vektor generalisanih pomjeranja štapa  $j$  u globalnom koordinatnom sistemu,  
 $k_j^*$  – matrica krutosti štapa  $j$  u globalnom koordinatnom sistemu,  
 $Q_j^*$  – vektor ekvivalentnog čvornog opterećenja štapa  $j$  u globalnom koordinatnom sistemu koji odgovara zadatim spoljašnjim uticajima duž ose štapa,  
 $M$  - ukupan broj štapova sistema.