

VJEŽBE, I

①

MATRIČNA ANALIZA

U ovom dijelu kursa vršice se proračun statički neodređenih nosača primjenom MATRIČNE ANALIZE. U MATRIČNOJ ANALIZI NOSAČ SE RASTAVLJA NA ŠTAPOVE, ELEMENTE SISTEMA. SISTEM JE DISKRETAN, A ANALIZA DISKRETNOG SISTEMA SE SASTOJI OD:

- 1/ ANALIZE ELEMENTA (ŠTAPA)
- 2/ ANALIZE STRUKTURE (SISTEMA ŠTAPOVA)

NAJČEŠĆE PRIMJENJIVANA METODA MATRIČNE ANALIZE JE METODA DEFORMACIJA, I ONA ĆE BITI PREDMET RAZMATRANJA OVOG KURSA.

UKUPANA DEFORMACIJSKA NEODREĐENOST NOSAČA ^{U TAČNOJ MET. DEFORMACIJA} JE JEDNAKA:

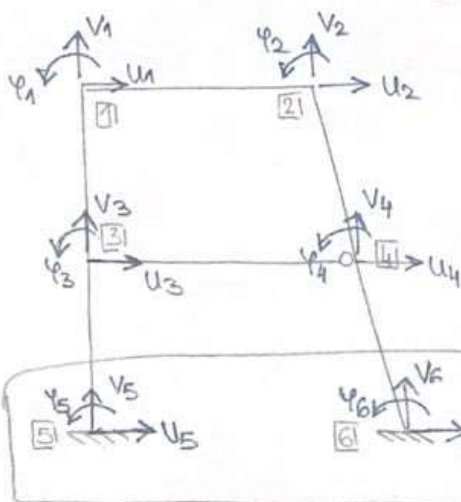
$$N = m + n = m + (2k - z_0)$$

m - BROJ NEPOZNATIH OBRTAJA JE JEDNAK BROJU GRUPE KRUTO VEZANIH ŠTAPOVA

n - BROJ NEPOZNATIH KOMPONENTALNIH POMJERANJA (BROJ STEPENI SLOBODE SISTEMA)

IMAMO $2k$ KOMPONENTALNIH POMJERANJA ČVOROVA, A UMANJUVAMO GA ZA z_0 , ~~ZA BROJ~~ JER POMJERANJA OSLOŃACA NIJESU NEPOZNATA, I JEDNAKA SU NULI.

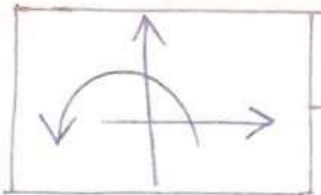
UKOLIKO BI ZANEMARILI UTICAJ NORMALNIH SILA NA DEFORMACIJU NOSAČA DOBILI BI PRIBLIŽNU METODU DEFORMACIJA.



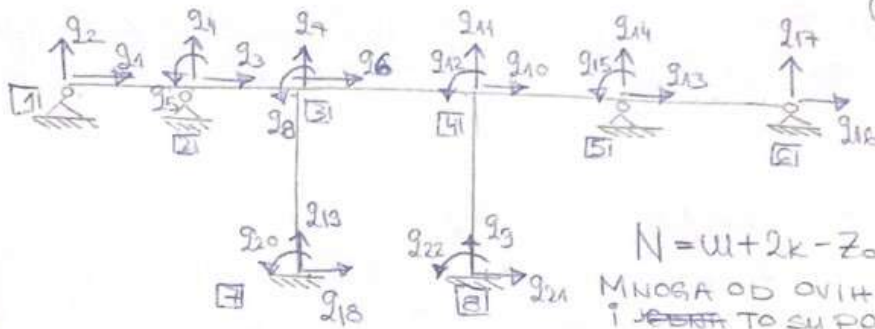
OZNAČIMO ČVOROVE, ZATIM OZNAČAVAMO GENERALISANA POMJERANJA ČVOROVA.

$$N = m + n = 4 + 2 \cdot 6 - 4 = 12$$

GENERALISANA POMJERANJA OSLOŃACA SU POZNATA



POZITIVNA KONVENCIJA
U TAČNOJ METODI
DEFORMACIJA



GENERALISANA POMJ.
ČIMO OZNAČAVATI
OZNAKOM q

$$N = u + 2k - z_0 = 4 + 2 \cdot 8 - 12 = 8 \times \text{DEF. N.}$$

MNOGA OD OVIH POMJERANJA SU POZNATA
I ~~JE~~ TO SU POMJ. OSLOMAGA

NA OVAJ NAČIN OZNAČAVAMO GENERALISANA POMJERANJA NOSAČA.

VEZA SILA I POMJERANJA USPOSTAVLJENA JE RELACIJOM:

$$R = K \cdot q$$

R - VEKTOR GENERALISANIH SILA

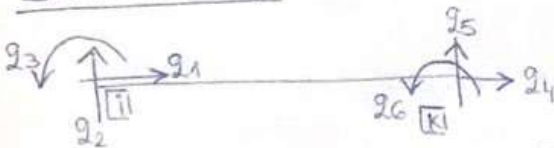
q - VEKTOR GENERALISANIH POMJERANJA

K - MATRICA KRUTOSTI

PRIMJENOM TAČNE METODE DEFORMACIJA ~~DOBIJAMO~~ KAO REZULTAT
DOBIJAMO GENERALISANA POMJERANJA NA KRAJEVIMA ŠTAPOVA, A
NAKON TOGA IZ POMJERANJA DOBIJAMO MOMENTE NA KRAJEVIMA
ŠTAPOVA.

ŠTAP TIPA "K"

ŠTAP TIPA "K" IMA 6 STEPENI
SLOBODE POMJERANJA.



$$q = \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} u_i \\ v_i \\ \varphi_i \\ u_k \\ v_k \\ \varphi_k \end{bmatrix} \quad R = \begin{bmatrix} P_1 \\ P_2 \\ P_3 \\ P_4 \\ P_5 \\ P_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} N_i \\ T_i \\ M_i \\ N_k \\ T_k \\ M_k \end{bmatrix}$$

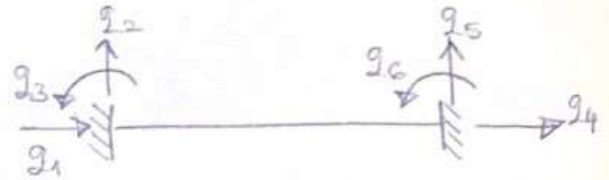
$$\underline{R = K \cdot q}$$

K - MATRICA KRUTOSTI ŠTAPA, SIMETRIČNA U ODNOSU NA
GLAVNU DIJAGONALU, PA JE $K_{ij} = K_{ji}$

MATRICA KRUTOSTI JE KVADRATNA MATRICA REDA $n \times n$. n - BROJ STEPENI SLOBODE POMJERANJA. ②

OPŠTI OBLIK MATRICE KRUTOSTI ŠTAPA TIPA "K".

$$K = \begin{bmatrix} K_{11} & K_{12} & K_{13} & K_{14} & K_{15} & K_{16} \\ K_{21} & K_{22} & K_{23} & K_{24} & K_{25} & K_{26} \\ K_{31} & K_{32} & K_{33} & K_{34} & K_{35} & K_{36} \\ K_{41} & K_{42} & K_{43} & K_{44} & K_{45} & K_{46} \\ K_{51} & K_{52} & K_{53} & K_{54} & K_{55} & K_{56} \\ K_{61} & K_{62} & K_{63} & K_{64} & K_{65} & K_{66} \end{bmatrix}$$



NPR. TREĆA KOLONA MATRICE KRUTOSTI PREDSTAVLJA VRIJEDNOSTI GENERALISANIH SILA USLIJED JEDINIČNOG GENERALISANOG POMJERANJA $q_3 = 1, 0$

ŠTAP TIPA "g"

ŠTAP TIPA "g" IMA 5 STEPENI SLOBODE POMJERANJA.

$$Q = \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} u_i \\ v_i \\ \varphi_i \\ u_k \\ v_k \end{bmatrix} \quad R = \begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} N_i \\ T_i \\ M_i \\ N_k \\ T_k \end{bmatrix}$$

$$\underline{R = K \cdot Q}$$

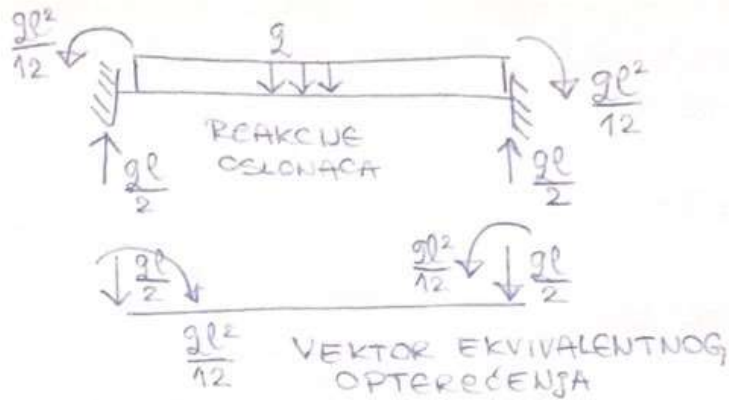
MATRICA KRUTOSTI KOJ ŠTAPA TIPA "g" JE REDA 5×5 .

VEKTOR EKVIVALENTNOG OPTEREĆENJA

U TAČNOJ METODI DEFORMACIJA POTREBNO JE ODREDITI I VEKTOR EKVIVALENTNOG OPTEREĆENJA. ON PREDSTAVLJA NEGATIVNE VRIJEDNOSTI REAKCIJA ~~ŠTAPOVA~~ KRAJEVA TOTALNO UKLJEŠTENOG ŠTAPA USLIJED ZADATOG OPTEREĆENJA KOJE DJELUJE NA ŠTAP.

KONCENTRISANO OPTEREĆENJE NA KRAJEVIMA ŠTAPA KOJIM SE ZAMJENJUJU SPOLJAŠNJI UTICAJI KOJI DJELUJU DUŽ OSE ŠTAPA NAZIVA SE EKVIVALENTNO OPTEREĆENJE.

PRIMJER

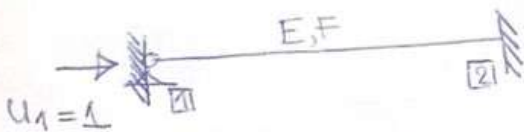


Q - VEKTOR EKVIVALENTNOG OPTEREĆENJA

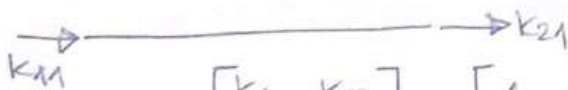
$$Q = \begin{bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \\ Q_3 \\ Q_4 \\ Q_5 \\ Q_6 \end{bmatrix} = - \begin{bmatrix} N_i \\ T_i \\ M_i \\ N_k \\ T_k \\ M_k \end{bmatrix}$$

NAPONSKO STANJE U RAVNI SE MOŽE PODIJELITI NA AKSIJALNO NAPREZANJE I SAVIJANJE SILAMA U RAVNI.

AKSIJALNO NAPREZANJE

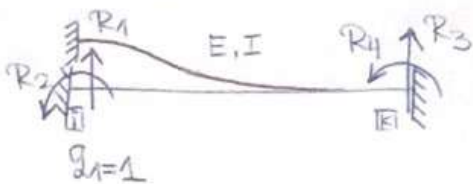


USLIJED JEDINIČNOG POMJERANJA $u_1 = 1$, JAVLJAJU SE SILE k_{11} U ČVORU 1 I k_{21} U ČVORU 2.



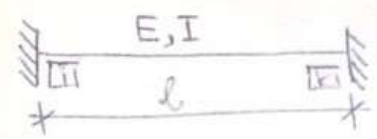
$$K = \begin{bmatrix} k_{11} & k_{12} \\ k_{21} & k_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \frac{EF}{l} \quad - \text{IZVEDENO U TEORIJI}$$

SAVIJANJE U RAVNI

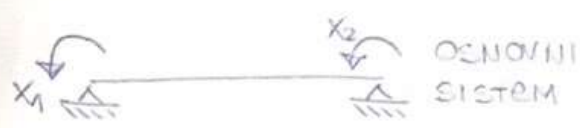


USLIJED JEDINIČNOG POMJERANJA $u_1 = 1$ JAVLJAJU SE SILE $R_1 = k_{11}$ $R_3 = k_{31}$
 $R_2 = k_{21}$ $R_4 = k_{41}$

ELEMENTI MATRICE KRUTOSTI ODREĐUJU SE PRIMJENOM METODE SILA.



2x ST. NEODREĐEN SISTEM



OSNOVNI SISTEM

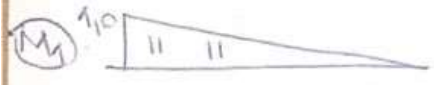
$$EID_{11} = \int M_1^2 ds = \frac{l^3}{3}$$

$$EID_{22} = \int M_2^2 ds = \frac{l^3}{3}$$

$$EID_{12} = \int M_1 M_2 ds = -\frac{l^3}{6}$$

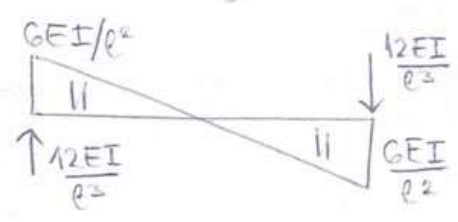
$$EID_{10} = -EIC \cdot c = -EI \cdot \frac{l}{2}$$

$$EID_{20} = -EIC \cdot c = -EI \cdot \frac{l}{2}$$



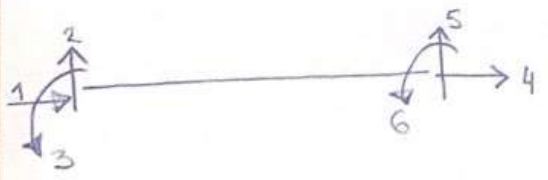
$$X_1 = M_1 = EI \frac{6}{l^2} = M_2 = X_2$$

$$T_1 = -T_2 = EI \frac{12}{l^2}$$



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

SPOLJAŠNJI UTICAJI PREDSTAVLJAJU ZBIR UTICAJA KOJI SE JAVIJAJU ~~U~~ U SLUČAJU AKSIJALNOG NAPREZANJA I U SLUČAJU SAVIJANJA PA SE MATRICA KRUTOSTI DOBIVA SUPERPOZICIJOM MATRICA KRUTOSTI USLIJED OVA DVA TIPA NAPREZANJA.



REDOSLIJED OZNAČAVANJA: NORM. SILA, TRANSVERZALNA, PA MOMENT.

$$K = \begin{bmatrix} \frac{EF}{l} & 0 & 0 & -\frac{EF}{l} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{12EI}{l^3} & \frac{6EI}{l^2} & 0 & -\frac{12EI}{l^3} & \frac{6EI}{l^2} \\ 0 & \frac{6EI}{l^2} & \frac{4EI}{l} & 0 & -\frac{6EI}{l^2} & \frac{2EI}{l} \\ -\frac{EF}{l} & 0 & 0 & \frac{EF}{l} & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{12EI}{l^3} & -\frac{6EI}{l^2} & 0 & \frac{12EI}{l^3} & -\frac{6EI}{l^2} \\ 0 & \frac{6EI}{l^2} & \frac{2EI}{l} & 0 & -\frac{6EI}{l^2} & \frac{4EI}{l} \end{bmatrix}$$

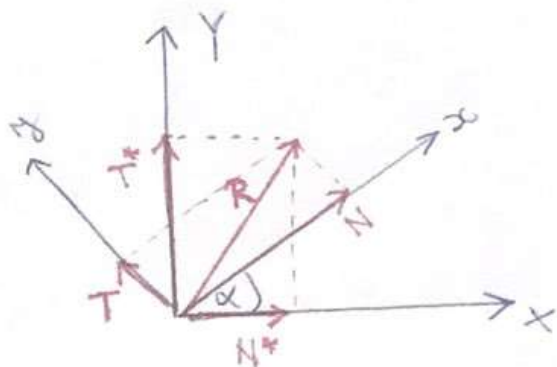
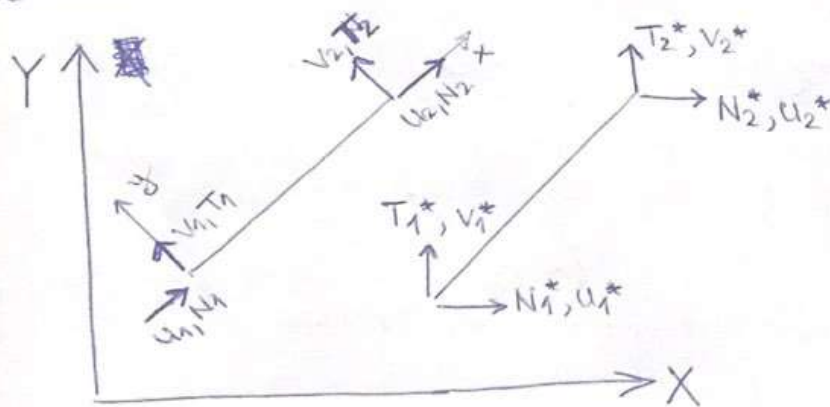
ZA ŠTAP TIPA "g" MATRICA KRUTOSTI JE JEDNAKA:



$$K = \begin{bmatrix} \frac{EF}{l} & 0 & 0 & -\frac{EF}{l} & 0 \\ 0 & \frac{3EI}{l^3} & \frac{3EI}{l^2} & 0 & -\frac{3EI}{l^3} \\ 0 & \frac{3EI}{l^2} & \frac{3EI}{l} & 0 & -\frac{3EI}{l^2} \\ -\frac{EF}{l} & 0 & 0 & \frac{EF}{l} & 0 \\ 0 & -\frac{3EI}{l^3} & -\frac{3EI}{l^2} & 0 & \frac{3EI}{l^3} \end{bmatrix}$$

OBJAŠNJENO JE NA KOJI SE NAČIN ODREĐUJE MATRICA KRUTOSTI ŠTAPA. OVE RELACIJE SU OSNOVA ZA ODREĐIVANJE MATRICE KRUTOSTI SISTEMA ŠTAPOVA.

SVAKI ŠTAP SE ZASEBNO POSMATRA U LOKALNOM KOORDINATNOM SISTEMU. KAD POSMATRAMO CIJELI NOSAČ IMAMO SKUP LOKALNIH KOORDINATNIH SISTEMA KOJE JE POTREBNO TRANSFORMISATI U JEDINSTVENI GLOBALNI KOORDINATNI SISTEM.



$$N = N^* \cos \alpha + T^* \sin \alpha$$

$$T = -N^* \sin \alpha + T^* \cos \alpha$$

$$r = \cos \alpha$$

$$u = \sin \alpha$$

MOMENT OSTAJE NEPROMIJENJEN U ODNOSU NA GLOBALNI I LOKALNI KOORDINATNI SISTEM.

$$M = M^*$$

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

$$\underline{R = t \cdot R^*}$$

t - MATRICA TRANSFORMACIJE ČVORA
 R - VEKT. GENER. SILA U LOK. KOORD. SIST.
 R* - VEKT. GENER. SILA U GLOB. KOORD. SIST.

$T = \begin{bmatrix} t & 0 \\ 0 & t \end{bmatrix}$ - MATRICA TRANSFORMACIJE ŠTAPA

$$T = \left[\begin{array}{ccc|ccc} \mu & 0 & 0 & 1 & & \\ -\mu & \mu & 0 & 0 & & 0 \\ 0 & 0 & 1 & & & \\ \hline & & & \mu & 0 & \\ 0 & & & -\mu & \mu & 0 \\ & & & 0 & 0 & 1 \end{array} \right]$$

MATRICA TRANSFORMACIJE ZA ŠTAP TIPA "F"

$$T = \left[\begin{array}{ccc|ccc} \mu & 0 & 0 & 1 & & \\ -\mu & \mu & 0 & 0 & & 0 \\ 0 & 0 & 1 & & & \\ \hline & & & \mu & -\mu & \\ 0 & & & -\mu & \mu & \end{array} \right]$$

MATRICA TRANSFORMACIJE ZA ŠTAP TIPA "B"

$$R^* = T^T \cdot R$$

→ VEZA GENERALISANIH SILA U GLOBALNOM I LOKALNOM KOORDINATNOM SISTEMU

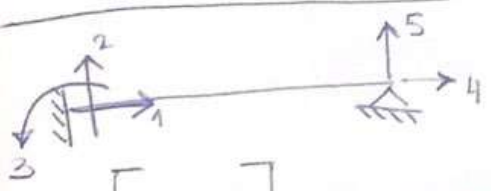
$$T^T = T^{-1}$$

→ MATRICA TRANSFORMACIJE JE ORTOGONALNA

$$K^* = T^T \cdot K \cdot T$$

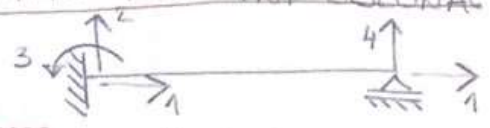
K* - MATRICA KRUTOSTI ŠTAPA U GLOBALNOM KOORDINATNOM

K - -||- -||- -||- -||- LOKALNOM -||- SIST.



$$K = \begin{bmatrix} 5 \times 5 \end{bmatrix}$$

A AKO IMAMO POKRETNII OSLOVAC



NEMA AKSIJALNOG NAPREZANJA, JER JE SLOBODNO KRETANJE U TOM PRAVCU

$$K = \begin{bmatrix} 2, 3, 4 \\ \vdots \\ \vdots \\ \vdots \end{bmatrix} \begin{matrix} 2 \\ 3 \\ 4 \end{matrix}$$

Ovo su bile relacije vezane za štap u globalnom koordinatnom sistemu.

Kada se posmatra cijeli nosač, formira se sistem jednačina i na kraju se dolazi do sljedećeg izraza:

$$S^* = K^* \cdot q^* \rightarrow \text{DETALJNO IZVEDENO U TEORIJI (STR 120-125 SKRIPTA PROFESORICE)}$$

S^* - vektor slobodnih članova koji se određuje kao zbir zadatih koncentrisanih sila u čvorovima i vektora ekvivalentnog čvorovog opterećenja

K^* - matrica krutosti sistema

q^* - vektor generalisanih pomjeranja sistema

Matricu K^* možemo podijeliti na submatrice.

$$K^* = \begin{bmatrix} K_{nn}^* & K_{np}^* \\ K_{pn}^* & K_{pp}^* \end{bmatrix}$$

K_{nn}^* - submatrica krutosti vezana za nepoznata pomjeranja

$$S^* = P^* + Q^*$$

P^* - koncentrisane sile u čvorovima (vektor spoljašnjih sila)

A/ Primjenom tačne metode deformacija odrediti sile u presjecima datog nosača usled:

1. Zadatog opterećenja;
2. Temperaturne promjene $t = 24^\circ\text{C}$ duž označenih štapova
3. Pomjeranja označenog oslonca.

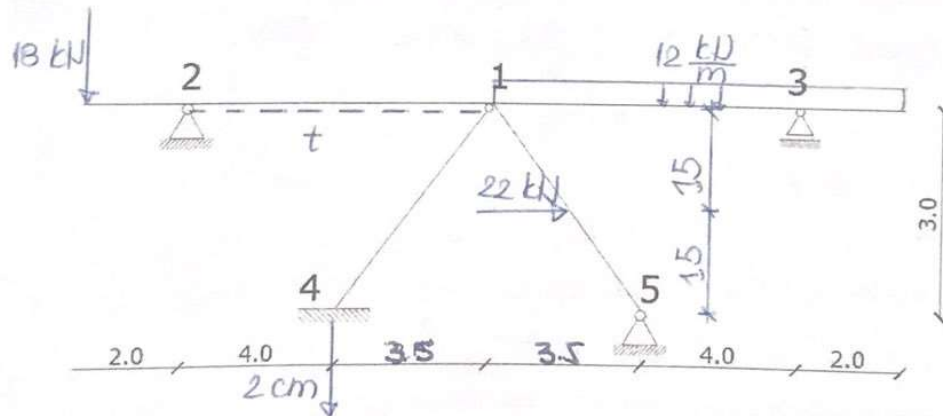
B/ Rezultate kontrolisati primjenom programa SAP2000

$$b = 0,4\text{m}$$

$$h_{ik} = 0,1 \text{ lik}$$

$$E = 3 \times 10^7 \text{ kN/m}^2$$

$$\alpha_t = 10^{-5} \text{ } 1/^\circ\text{C}$$



НАЧИН ОЗНАЧАВАЊА ШТАПА

БИРАМО ДА ЛИ ЋЕ ШТАП БИТИ НПР. 1-4 ИЛИ 4-1
БИТНО ЈЕ САМО ДА ПРАВИЛНО ОДРЕДИМО УГАО α .



АКО ЈЕ ШТАП 1-4 АКО ЈЕ ШТАП 4-1



РАЗНИКА ЋЕ БИТИ У $\sin \alpha$ И $\cos \alpha$ У ЗАВИСНОСТИ
ТОГА КАКВЕ ГЕМО ОЗНАКЕ УСВОЈИТИ.

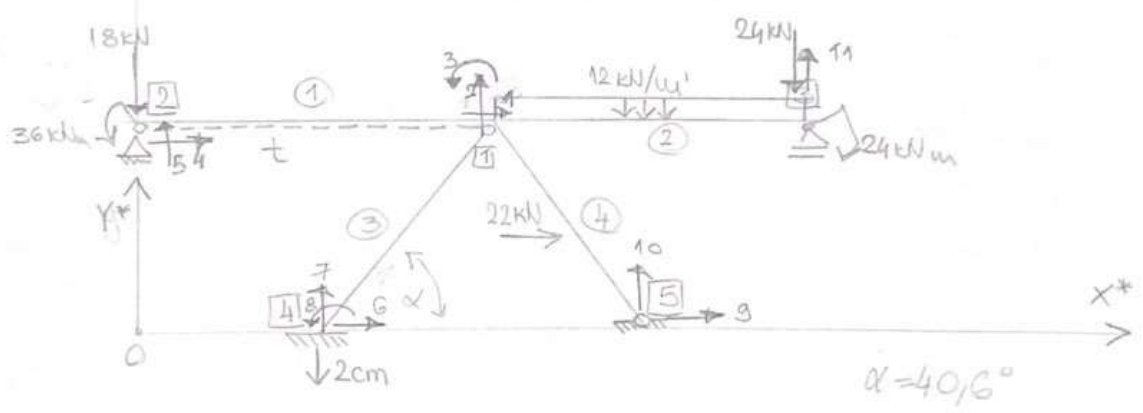
$b = 94 \text{ m}$
 $\rho_{lk} = 0,1 \rho_{lk}$
 $E = 3 \cdot 10^7 \text{ kN/m}^2$
 $\alpha_t = 10^{-5} 1/^\circ\text{C}$

$N = u + n = 1 + 2 \cdot 5 - 7 = 4 - 1 = 3$

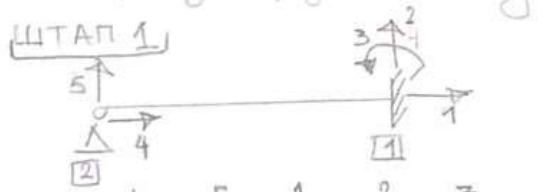
ПОШТО ЈЕ У ЧВОРУ 3
 ПОКРЕТНИ ОСЛОНАЦ ИМАМО
 ЈЕДНУ МАЊЕ НЕПОЗНАТУ.
 СА СЛИКЕ СЕ МОЖЕ ВИДЕТИ ДА
 ПОСТОЈЕ 3 НЕПОЗНАТА ПОМЈ.

ГЕОМЕТРИЈСКЕ КАРАКТЕРИСТИКЕ

ШТАП	ρ	κ	$\cos \alpha$	$\sin \alpha$	$l_{ik} [m]$	$\rho_{ik} [m]$	$F_i (m^2)$	$I \cdot 10^{-3}$	$\frac{F_i}{I}$	$\frac{EI}{l}$
1	2	1	1	0	7,5	0,75	0,3	14,063	21,33	56252
2	1	3	1	0	7,5	0,75	0,3	14,063	21,33	56252
3	4	1	0,76	0,65	4,61	0,46	0,184	3,245	56,7	21117,1
4	1	5	0,76	-0,65	4,61	0,46	0,184	3,245	56,7	21117,1



Матрице крутости у локалном координатном систему

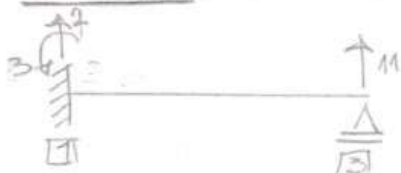


ПРВО СЕ ОДРЕЂУЈУ МАТРИЦЕ
 КРУТОСТИ У ЛОКАЛНОМ КООРДИНАТНОМ
 СИСТЕМУ

$K_1 = \begin{bmatrix} 21,33 & 0 & -21,33 & 0 & 0 \\ 0 & 0,053 & 0 & -0,053 & -0,4 \\ -21,33 & 0 & 21,33 & 0 & 0 \\ 0 & -0,053 & 0 & 0,053 & +0,4 \\ 0 & -0,4 & 0 & +0,4 & 3 \end{bmatrix} \cdot \frac{EI}{l} = 56252 \cdot K_1^* = K_1^*$

$K^* = T^T \cdot K \cdot T$
 $\hat{K} = K \cdot T$

ШТАП 2



$$K_2 = \begin{bmatrix} 2 & 3 & 11 \\ 0,053 & 0,4 & -0,053 \\ 0,4 & 3 & -0,4 \\ -0,053 & -0,4 & 0,053 \end{bmatrix} \begin{matrix} 2 \\ 3 \\ 11 \end{matrix} \cdot 56252$$

ШТАП 3



$$K_3 = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 & 4 & 5 \\ 56,7 & 0 & 0 & -56,7 & 0 \\ 0 & 0,141 & 0,651 & 0 & -0,141 \\ 0 & 0,651 & 3 & 0 & -0,651 \\ -56,7 & 0 & 0 & 56,7 & 0 \\ 0 & -0,141 & -0,651 & 0 & 0,141 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5 \end{matrix} \cdot 21117,1$$

КОМПОНЕНТЕ ПОМЈЕРАЊА ЗА ШТАП 3 И 4 МОЖЕМО ОЗНАЧИТИ ПРОИЗВОЉНО 6, 7, 8, 1 И 2 ЈЕР БЕ СЕ МАТРИЦА КРУТОСТИ ТЕК ТРАНСПОЗИВАТИ, ПА ЈЕ САМО НА КРАЈУ БИТНО ПРАВИЛНО ОЗНАЧИТИ

ШТАП 4



$$K_4 = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 & 4 & 5 \\ 56,7 & 0 & 0 & -56,7 & 0 \\ 0 & 0,141 & 0,651 & 0 & -0,141 \\ 0 & 0,651 & 3 & 0 & -0,651 \\ -56,7 & 0 & 0 & 56,7 & 0 \\ 0 & -0,141 & -0,651 & 0 & 0,141 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5 \end{matrix} \cdot 21117,1$$

КОД ШТАПОВА 1 И 2 СМО ОД МАХ ОЗНАЧАВАЛИ СТВАРНИМ РЕДОСЛИЈЕДИМ ЈЕР СУ ХОРИЗОНТАЛНИ ШТАПОВИ ПА ИМ ЈЕ МАТРИЦА ТРАНСФ. = 1

матрице трансформације

$$T_1 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$T_2 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$T_3 = \begin{bmatrix} 0,76 & 0,65 & 0 & 0 & 0 \\ -0,65 & 0,76 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0,76 & 0,65 \\ 0 & 0 & 0 & -0,65 & 0,76 \end{bmatrix}$$

$$T_4 = \begin{bmatrix} 0,76 & -0,65 & 0 & 0 & 0 \\ 0,65 & 0,76 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0,76 & -0,65 \\ 0 & 0 & 0 & 0,65 & 0,76 \end{bmatrix}$$

матрице крутиостей шпандова $\hat{K}_j = K_j \cdot T_j$ (ТРАНСФОРМАЦИЯ)

$$\hat{K}_1 = K_1 \cdot T_1 = K_1$$

$$\hat{K}_2 = K_2 \cdot T_2 = K_2 = \begin{bmatrix} 0,053 & 0,4 & -0,053 \\ 0,4 & 3 & -0,4 \\ -0,053 & -0,4 & 0,053 \end{bmatrix} \cdot 56252$$

$$\hat{K}_3 = K_3 \cdot T_3 = \begin{bmatrix} 43,1 & 36,855 & 0 & -43,1 & -36,855 \\ -0,092 & 0,1072 & 0,651 & 0,092 & -0,1072 \\ -0,423 & 0,495 & 3 & 0,423 & -0,495 \\ -43,1 & -36,855 & 0 & 43,1 & 36,855 \\ 0,092 & -0,1072 & -0,651 & -0,092 & 0,1072 \end{bmatrix} \cdot 21117,1$$

$$\hat{K}_4 = K_4 \cdot T_4 = \begin{bmatrix} 43,1 & -36,855 & 0 & -43,1 & 36,855 \\ 0,092 & 0,1072 & 0,651 & -0,092 & -0,1072 \\ 0,423 & 0,495 & 3 & -0,423 & -0,495 \\ -43,1 & 36,855 & 0 & 43,1 & -36,855 \\ -0,092 & -0,1072 & -0,651 & 0,092 & 0,1072 \end{bmatrix} \cdot 21117,1$$

матрице крутиостей M ГЛОБАЛЬНОМ КООРДИНАТНОМ СИСТЕМУ

$$K_1^* = T_1^T \cdot \hat{K}_1 = \begin{bmatrix} 4 & 5 & 1 & 2 & 3 \\ 119,98 & 0 & -119,98 & 0 & 0 \\ 0 & 0,3 & 0 & -0,3 & -2,25 \\ -119,98 & 0 & 119,98 & 0 & 0 \\ 0 & -0,3 & 0 & 0,3 & 2,25 \\ 0 & -2,25 & 0 & 2,25 & 16,875 \end{bmatrix} \cdot 10^4$$

$$K_2^* = T_2^T \cdot \hat{K}_2 = \begin{bmatrix} 2 & 3 & 11 \\ 0,3 & 2,25 & -0,3 \\ 2,25 & 16,876 & -2,25 \\ -0,3 & -2,25 & 0,3 \end{bmatrix} \cdot 10^4$$

$$K_3^* = T_3^T \cdot \hat{K}_3 = \begin{bmatrix} 6 & 7 & 8 & 1 & 2 \\ 69,284 & 59 & -0,894 & -69,284 & -59 \\ 59 & 50,76 & 1,045 & -59 & -50,76 \\ -0,894 & 1,045 & 6,335 & 0,894 & -1,045 \\ -69,284 & -59 & 0,894 & 69,284 & 59 \\ -59 & -50,76 & -1,045 & 59 & 50,76 \end{bmatrix} \cdot 10^4$$

$$K_4^* = T_4^T \cdot \hat{K}_4 = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 & 9 & 10 \\ 69,284 & -59 & 0,894 & -69,284 & 59 \\ -59 & 50,76 & 1,045 & 59 & -50,76 \\ +9,894 & 1,045 & 6,335 & -9,894 & -1,045 \\ -69,284 & 59 & -0,894 & 69,284 & -59 \\ 59 & -50,76 & -1,045 & -59 & 50,76 \end{bmatrix} \cdot 10^4$$

$$K_{kk}^* = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 258,98 & 0 & 9,849 \\ 0 & 102,12 & 5,545 \\ 0,849 & 5,545 & 40,087 \end{bmatrix} \cdot 10^4$$

$$K^* = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 & 4 & 5 & 6 & 7 & 8 & 9 & 10 & 11 \\ K_{nn}^* & & & K_{np}^* & & & & & & & \\ & & & & & & & & & & \\ & & & & & & & & & & \\ K_{pn}^* & & & & & & & & & & K_{pp}^* \\ & & & & & & & & & & \end{bmatrix}$$

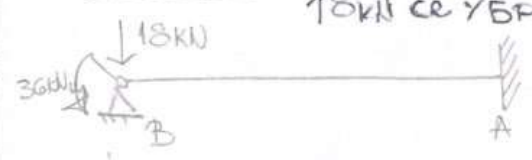
→ ПОЈЕДИНАЧНЕ МАТРИЦЕ
КРУТОСТИ СЕ САБЕРУ У ЈЕДНУ,
МАТРИЦУ КРУТОСТИ СИСТЕМА

МОЏЕМО ОДРЕДИТИ И ОСТАЛЕ ЧЛАНОВЕ МАТРИЦЕ $K^* = [11 \times 11]$
МЕЂУТИМ ТО НИЈЕ НЕОПХОДНО ЗА РЈЕШАВАЊЕ ЗАДАТКА, ПА
СЕ МОЖЕ СМАЊИТИ ОБИМ ПОСЛА УКОЛИКО САМО ОДРЕДИМО K_{nn}^*

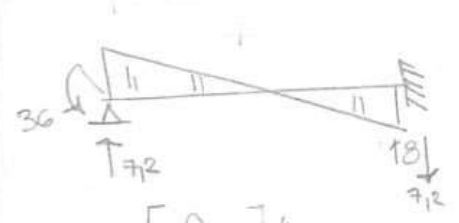
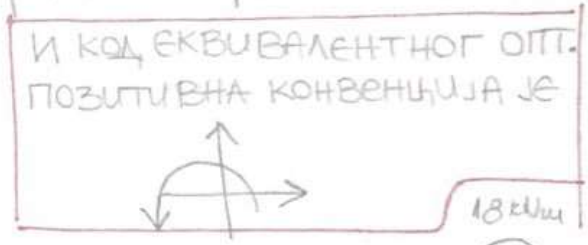
неизвестные $\varphi_{1,2,3}$

Фактор эквивалентной изгибающей

ШТАП 1

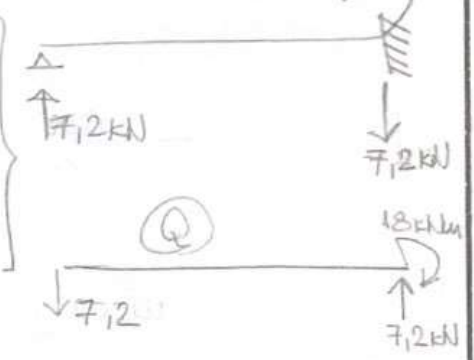


18 kN сд убрала у φ^*



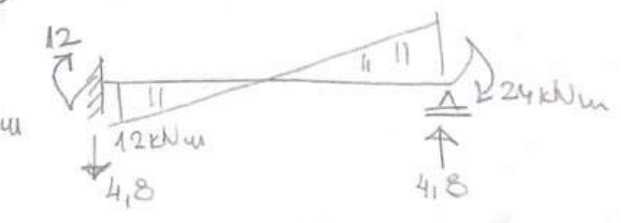
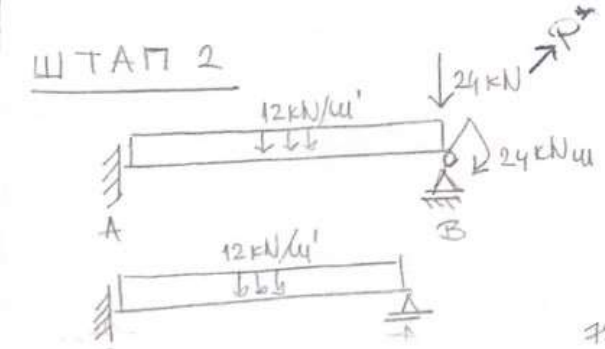
$$R_A = -\frac{3 \cdot 36}{2 \cdot 7.5} = -7.2 \text{ kN}$$

$$R_B = 7.2 \text{ kN}$$

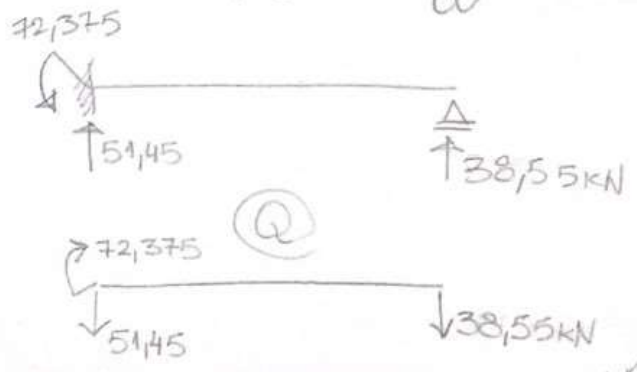
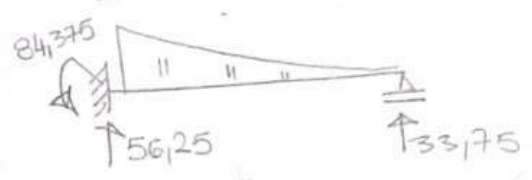


$$Q_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ -7.2 \\ 0 \\ 7.2 \\ -18 \end{bmatrix} = Q_1^* = T_1^T \cdot Q_1$$

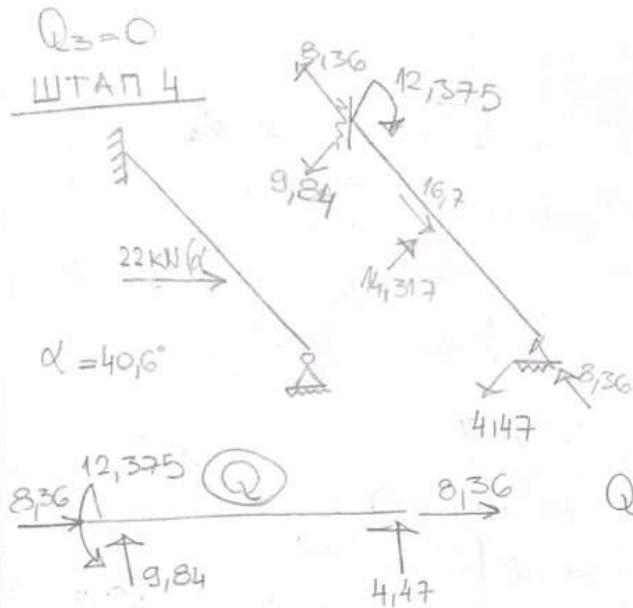
ШТАП 2



УКУПНО



$$Q_2 = \begin{bmatrix} -51,45 \\ -72,375 \\ -38,55 \end{bmatrix} \begin{matrix} 2 \\ 3 \\ 11 \end{matrix} = Q_2^* = T_2^T \cdot Q_2$$



$$Q_4^* = T_4^T \cdot Q_4 = \begin{bmatrix} 12,743 \\ 4,0368 \\ 12,375 \\ 9,259 \\ -2,037 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 9 \\ 10 \end{matrix}$$

$$Q_4 = \begin{bmatrix} 8,36 \\ 9,83 \\ 12,375 \\ 8,36 \\ 4,47 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 9 \\ 10 \end{matrix}$$

$$Q^* = \begin{bmatrix} 12,734 \\ -42,213 \\ -78 \\ 0 \\ -7,2 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 9,259 \\ -2,03 \\ -38,55 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5 \\ 6 \\ 7 \\ 8 \\ 9 \\ 10 \\ 11 \end{matrix}$$

$$P^* = \begin{bmatrix} 0 \\ -Q \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ -24 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5 \\ 6 \\ 7 \\ 8 \\ 9 \\ 10 \\ 11 \end{matrix}$$

$$S^* = Q^* + P^* = \begin{bmatrix} 12,734 \\ -42,213 \\ -78 \\ -0 \\ -25,5 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 9,259 \\ -2,03 \\ -62,55 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5 \\ 6 \\ 7 \\ 8 \\ 9 \\ 10 \\ 11 \end{matrix}$$

Одреджување непознатих померања у глобалном координатном систему

$$K^* \cdot q^* = S^*$$

$$K_{nn}^* q_n^* + K_{np}^* q_p^* = S_n^*$$

$$K_{nn}^* \cdot q_n^* = S_n^*$$

q_p^* - ЗАДАТА ПОМЕРАЊА, НЕМАМО ИХ, ОНА СЕ ЈАВЉАЈУ КОД ПОМЕРАЊА ОСЛОЊАЦА

$$q_n^* = K_{nn}^{*-1} \cdot S_n^*$$

$$K_{nn}^* = \begin{bmatrix} 258,548 & 0 & 0,849 \\ 0 & 102,12 & 5,545 \\ 0,849 & 5,545 & 40,087 \end{bmatrix} \cdot 10^4 \quad S^* = \begin{bmatrix} 12,743 \\ -42,213 \\ -78 \end{bmatrix}$$

$$q_n^* = \begin{bmatrix} 0,05554 \\ -0,30998 \\ -1,9041 \end{bmatrix} \cdot 10^{-4}$$

Прорачун сила на крајевима штицлова

$$R_i = K_i \cdot q_i^* - Q_i$$

$$R_1 = K_1 \cdot q_1^* - Q_1 = \begin{bmatrix} 119,98 & 0 & -119,98 & 0 & 0 \\ 0 & 93 & 0 & -93 & -2,25 \\ -119,98 & 0 & 119,98 & 0 & 0 \\ 0 & -93 & 0 & 93 & 2,25 \\ 0 & -2,25 & 0 & 2,25 & 16,876 \end{bmatrix} \cdot 10^4 \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0,05554 \\ -0,30998 \\ -1,9041 \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 7,2 \\ -18 \end{bmatrix}$$

$$= \begin{bmatrix} -6,66 \\ -2,94 \\ 6,66 \\ 2,94 \\ -14,83 \end{bmatrix}$$

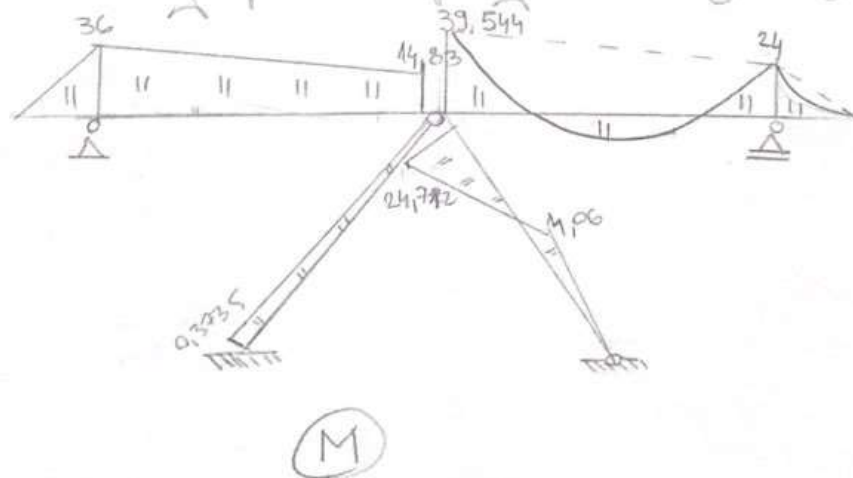
$$R_2 = K_2^1 \cdot q_2^* - Q_2 = \begin{bmatrix} 0,3 & 2,25 & -0,3 \\ 2,25 & 16,875 & -2,25 \\ -0,3 & -2,25 & 0,3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \\ 11 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} -930998 \\ -1,9044 \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -51,45 \\ -72,375 \\ -38,55 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 47,073 \\ 39,544 \\ 42,927 \end{bmatrix}$$

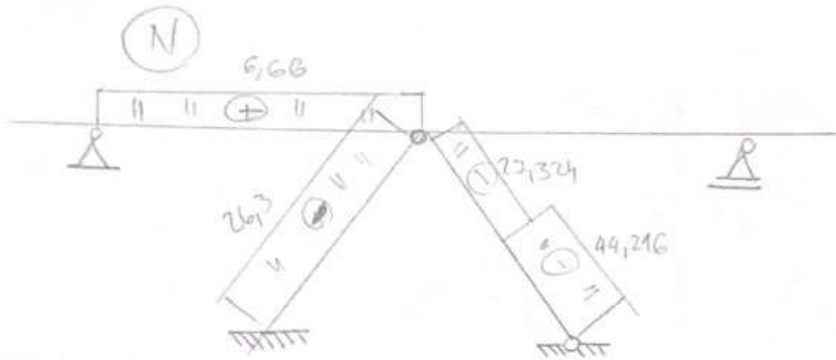
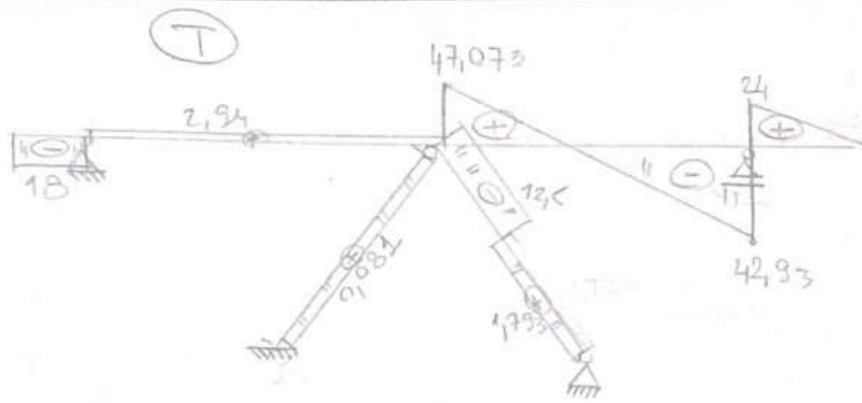
$$R_3 = K_3^1 \cdot q_3^* = \begin{bmatrix} 91,01 & 77,82 & 0 & -91,01 & -77,82 \\ -0,194 & 0,226 & 1,375 & 0,194 & -0,226 \\ -0,893 & 1,045 & 6,335 & 0,893 & -1,045 \\ -91,01 & -77,82 & 0 & 91,01 & 77,82 \\ 0,194 & -0,226 & -1,375 & -0,194 & 0,226 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 6 \\ 7 \\ 8 \\ 1 \\ 2 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0,05554 \\ -930998 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 26,3 \\ 0,081 \\ 0,3735 \\ -26,3 \\ -0,0809 \end{bmatrix}$$

$$R_4 = K_4^1 \cdot q_4^* - Q_4 = \begin{bmatrix} 91,01 & -77,82 & 0 & -91,01 & 77,82 \\ 0,194 & 0,226 & 1,375 & -0,194 & -0,226 \\ 0,893 & 1,045 & 6,335 & -0,893 & -1,045 \\ -91,01 & 77,82 & 0 & 91,01 & -77,82 \\ -0,194 & -0,226 & -1,375 & 0,194 & 0,226 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 9 \\ 10 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0,05554 \\ -930998 \\ -1,9044 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$- \begin{bmatrix} 8,36 \\ 9,83 \\ 12,375 \\ 8,36 \\ 4,47 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 27,324 \\ -12,507 \\ -24,712 \\ -44,216 \\ -1,793 \end{bmatrix}$$

Дијаграми прејила и заградама





② Температурна промена

$E = 3 \cdot 10^7 \text{ kN/m}^2$

УСЛОВИ ТЕМП. ПРОМЈ. ЈАВЉАЈУ СЕ САМО НОРМАЛНЕ СИЛЕ

$t = 24^\circ \text{C}$

$\alpha_t = 10^{-5} \frac{1}{^\circ \text{C}}$

$Q_1 = -E F \alpha_t t \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$



$Q_1^* = T_1^T \cdot Q_1 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -E F \alpha_t t \\ 0 \\ E F \alpha_t t \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -2160 \\ 0 \\ 2160 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$

$E F \alpha_t t = 90 \cdot 10^5 \cdot \frac{1}{10^5} \cdot 24 = 2160$

$S_n^* = \begin{bmatrix} 2160 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$ $S^* = Q^* + \overset{0}{\phi}^*$

$k^* \cdot q^* = S^*$

$k_{nn}^* q_{2n}^* = S_{2n}^* \quad k_{nn}^* q_{2n}^* + k_{np}^* q_p^* = S_{2n}^*$

0 НЕМА ЗАДАТИХ ПОМЈЕРАЊА

$q_{2n}^* = k_{nn}^{-1} \cdot S_{2n}^*$

$q_{2n}^* = \begin{bmatrix} -8,355 \\ 0 \\ -0,178 \end{bmatrix}$

Силе на крајевима елемента

$R_i = k_{ij}^1 q_j^* - Q_i$

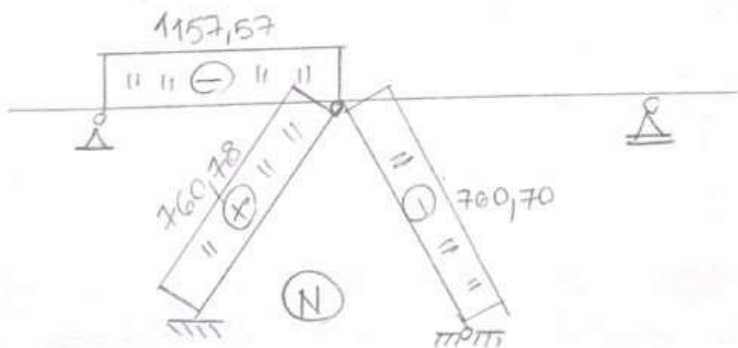
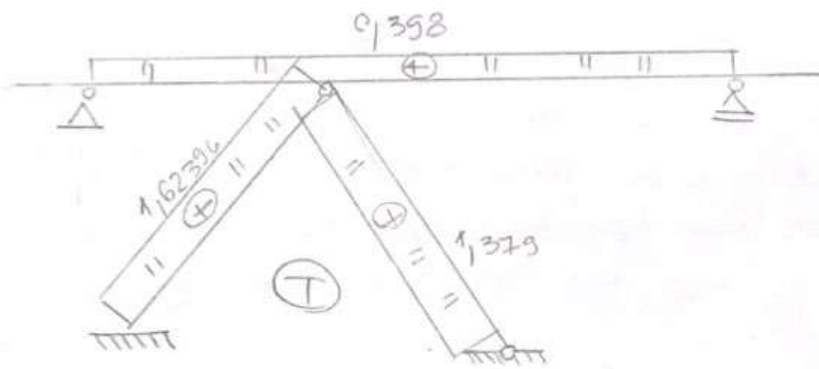
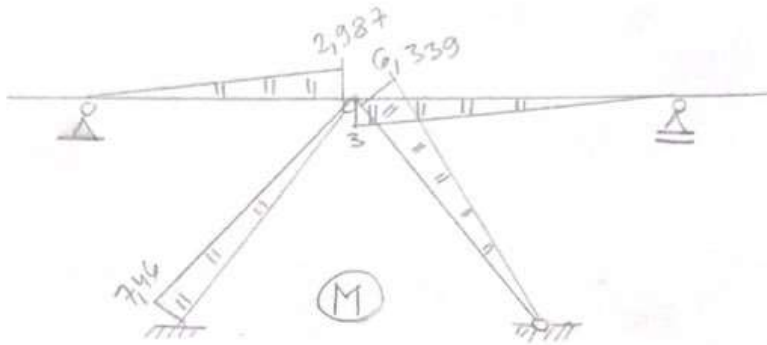
$R_2 = k_2^1 q_2^* - Q_2$

$R_1 = \begin{bmatrix} -1002,42 \\ 0,398 \\ 1002,42 \\ -0,398 \\ -2,987 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -2160 \\ 0 \\ 2160 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1157,57 \\ 0,398 \\ -1157,57 \\ -0,398 \\ -2,987 \end{bmatrix}$

$R_2 = \begin{bmatrix} -0,4 \\ -3 \\ 0,4 \end{bmatrix}$

$$R_3 = \begin{bmatrix} -760,78 \\ 1,62396 \\ 7,46 \\ 760,78 \\ -1,619 \end{bmatrix} \begin{matrix} 6 \\ 7 \\ 8 \\ 1 \\ 2 \end{matrix}$$

$$R_4 = \begin{bmatrix} 760,79 \\ 1,379 \\ 6,339 \\ -760,79 \\ -1,379 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 9 \\ 10 \end{matrix}$$



Помјерацие ослонаца

$$K_{nn}^* q_n^* + K_{np}^* q_p^* = \vec{F}_n^*$$

$$q_n^* = K_{nn}^{*-1} (-K_{np}^* q_p^*)$$

$$K^* = \begin{array}{c|c} \begin{array}{ccc} 1 & 2 & 3 \\ \hline K_{nn}^* & & \\ \hline & & \end{array} & \begin{array}{ccccccc} 4 & 5 & 6 & 7 & 8 & 9 & 10 & 11 \\ K_{np}^* & & & & & & & \end{array} \\ \hline & \begin{array}{ccccccc} 4 & 5 & 6 & 7 & 8 & 9 & 10 & 11 \\ K_{pn}^* & & & & & & & \\ K_{pp}^* & & & & & & & \end{array} \end{array} \begin{array}{l} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5 \\ 6 \\ 7 \\ 8 \\ 9 \\ 10 \\ 11 \end{array}$$

$$K_{np}^* = \begin{array}{c|cccccccc} & 4 & 5 & 6 & 7 & 8 & 9 & 10 & 11 \\ \hline 1 & K_{14} & K_{15} & K_{16} & K_{17} & K_{18} & K_{19} & K_{110} & K_{111} \\ 2 & K_{24} & K_{25} & K_{26} & K_{27} & K_{28} & K_{29} & K_{210} & K_{211} \\ 3 & K_{34} & K_{35} & K_{36} & K_{37} & K_{38} & K_{39} & K_{310} & K_{311} \end{array}$$

$$q_p^* = \begin{array}{c|c} 0 & 4 \\ -0,02 & 5 \\ 0 & 6 \\ 0 & 7 \\ 0 & 8 \\ 0 & 9 \\ 0 & 10 \\ 0 & 11 \end{array}$$

НЕ МОРАМО ОДРЕЂИВАТИ СВЕ ЧЛАНОВЕ МАТРИЦЕ K_{np}^*
 БИЈ САМО КОЛОНУ 5 ЈЕР СМО ИМАЛИ ПОМЈЕРАЦЕ q_5 ЗАГАТО
 И СА ЊИМ БИМО МНОЖИТИ ДАТУ КОЛОНУ

ПОИЖЕРАЊЕ ОСЛОИТАЊА

$$q_u^* = K_{nn}^{*-1} (-K_{np}^* q_p^*)$$

$$K_{nn}^* q_n^* + K_{np}^* q_p^* = \vec{f}_n^*$$

$$K_{nn}^* = \begin{bmatrix} 258,548 & 0 & 0,849 \\ 0 & 102,12 & 5,545 \\ 0,849 & 5,545 & 40,087 \end{bmatrix} \cdot 10^4$$

$$q_p^* = -0,02 \text{ - ЗАДАТО ПОИЖЕРАЊЕ}$$

$$K_{np}^* = \begin{bmatrix} -59 \\ -5976 \\ 0 \end{bmatrix} \cdot 10^4 \quad -K_{np}^* \cdot q_p^* = \begin{bmatrix} -1,18 \\ -1,015 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$q_u^* = \begin{bmatrix} -4,569 \cdot 10^{-3} \\ -1 \cdot 10^{-2} \\ 1,483 \cdot 10^{-3} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -45,69 \\ -100 \\ -14,83 \end{bmatrix} \cdot 10^{-4}$$

силе на крајевима шипова

$$R_i = K_i \cdot q_i^* - Q_i$$

$$R_1 = \begin{bmatrix} 5421,88 \\ -37,67 \\ -5481,89 \\ +37,67 \\ -280,3 \end{bmatrix}$$

$$R_2 = \begin{bmatrix} -2,56 \\ -177,3 \\ -2,156 \end{bmatrix}$$

$$R_3 = \begin{bmatrix} -3685 \\ -30 \\ -144,7 \\ 3685 \\ 30 \end{bmatrix}$$

$$R_4 = \begin{bmatrix} 3585,4 \\ 28,7 \\ 114,2 \\ -3585,4 \\ -28,7 \end{bmatrix}$$

