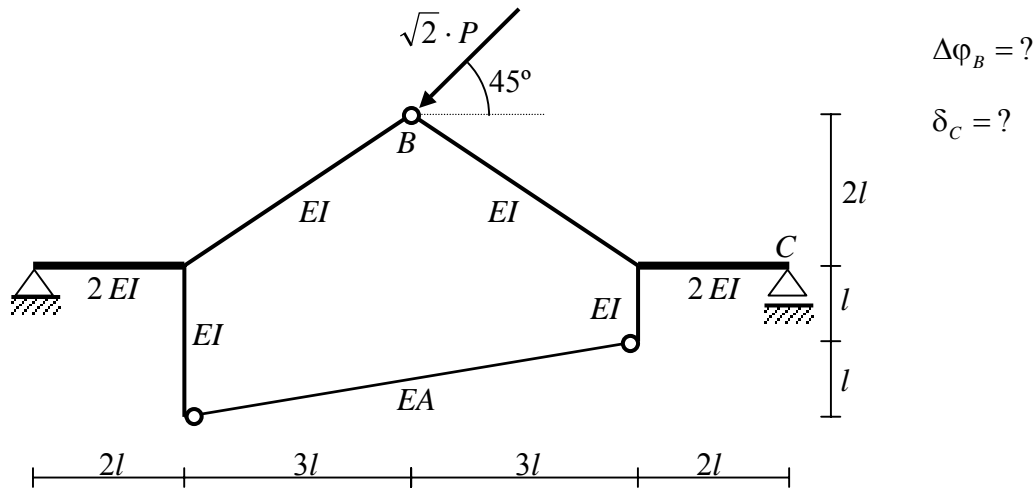


Przykład 3.4. Rama ze ściągiem

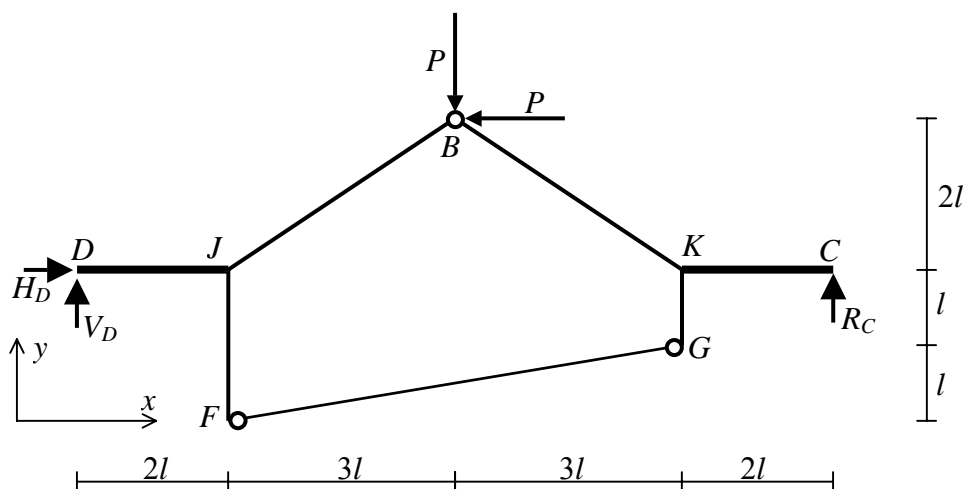
Polecenie: Korzystając ze wzoru Maxwella-Mohra wyznaczyć wzajemną zmianę kąta w punkcie B oraz przemieszczenie punktu C w poniższym układzie. Pominąć wpływ sił normalnych w części „ramowej” układu.



W celu wyznaczenia wzajemnej zmiany kąta w punkcie B oraz przemieszczenia punktu C z wykorzystaniem wzoru Maxwella-Mohra należy wykonać wykresy momentów gnących od obciążenia rzeczywistego i obciążeń jednostkowych.

Obciążenie rzeczywiste

Przed przystąpieniem do sporządzenia wykresu momentów wyznaczmy reakcje podporowe. Oswobodzimy układ od więzów, zastępując podpory reakcjami. Podpora z lewej strony jest podporą przegubową nieprzesuwną. Oznaczmy ją literą D . Prawa podpora jest podporą przegubową przesuwną. Oznaczmy ją literą C . W punkcie D działają dwie niezależne od siebie składowe reakcje: pionowa i pozioma, natomiast w punkcie C działa reakcja pionowa (prostopadła do kierunku możliwego przesuwu). W celu uproszczenia zapisu równań równowagi rozłożymy siłę skupioną na dwie składowe: pionową i poziomą o wartości P .



Z równania sumy momentów względem punktu D wyznaczmy reakcję R_C .

$$\sum_i M_{iD} = 0: \quad R_C \cdot 10l + P \cdot 2l - P \cdot 5l = 0 \Rightarrow R_C = \frac{3}{10} \cdot P$$

Z równania sumy rzutów sił na oś pionową obliczymy składową V_D .

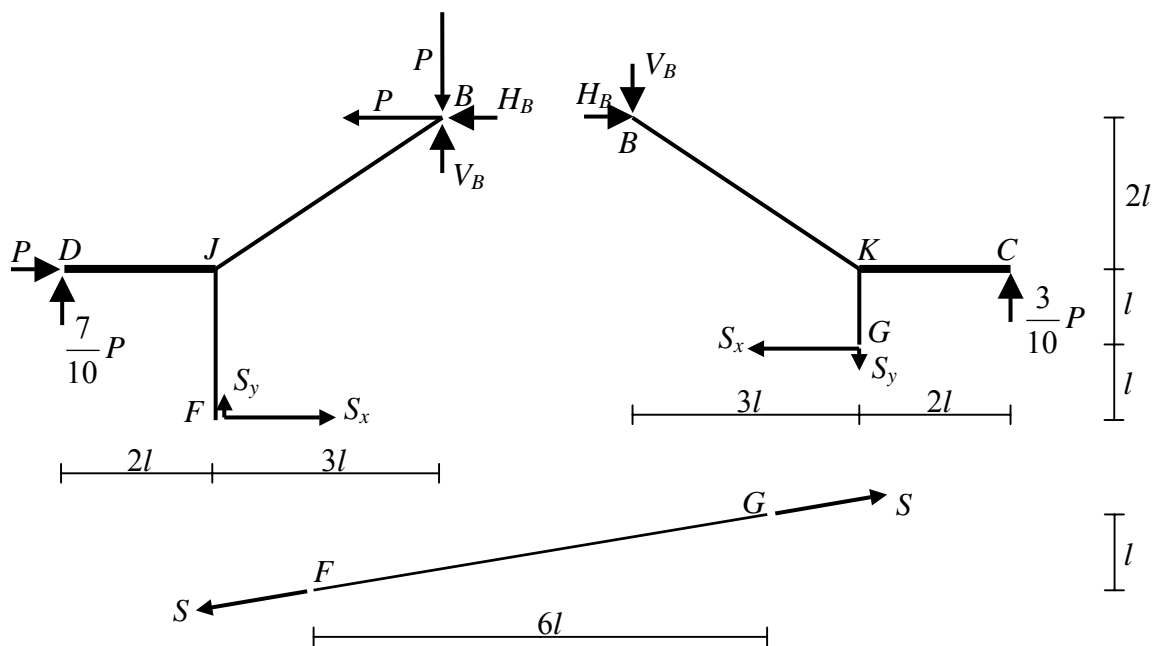
$$\sum_i P_{iy} = 0: \quad V_D + R_C - P = 0 \Rightarrow V_D = \frac{7}{10} \cdot P$$

Z równania sumy rzutów sił na oś poziomą obliczymy składową H_D .

$$\sum_i P_{ix} = 0: \quad H_D - P = 0 \Rightarrow H_D = P$$

Przed sporządzeniem wykresu momentów gnących w rozpatrywanym układzie należy również wyznaczyć siłę w ściągu. W tym celu podzielimy układ na podukłady. Siłę w ściągu S oddziałyującą na lewy i prawy podukład zastąpimy dwiema składowymi: pionową S_y i poziomą S_x . Są one równe:

$$S_y = S \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} \quad S_x = S \cdot \frac{6}{\sqrt{37}}$$



Siłę S wyznaczymy z równania sumy momentów względem punktu B dla prawego podukładu.

$$\sum_i M_{iB}^p = 0: \quad R_C \cdot 5l - S \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} \cdot 3l - S \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} \cdot 3l = 0 \Rightarrow S = \frac{\sqrt{37}}{14} \cdot P$$

Wyznamy teraz oddziaływania w przegubie B , zapisując równania równowagi dla prawego podukładu. Równanie sumy rzutów sił na oś poziomą ma postać:

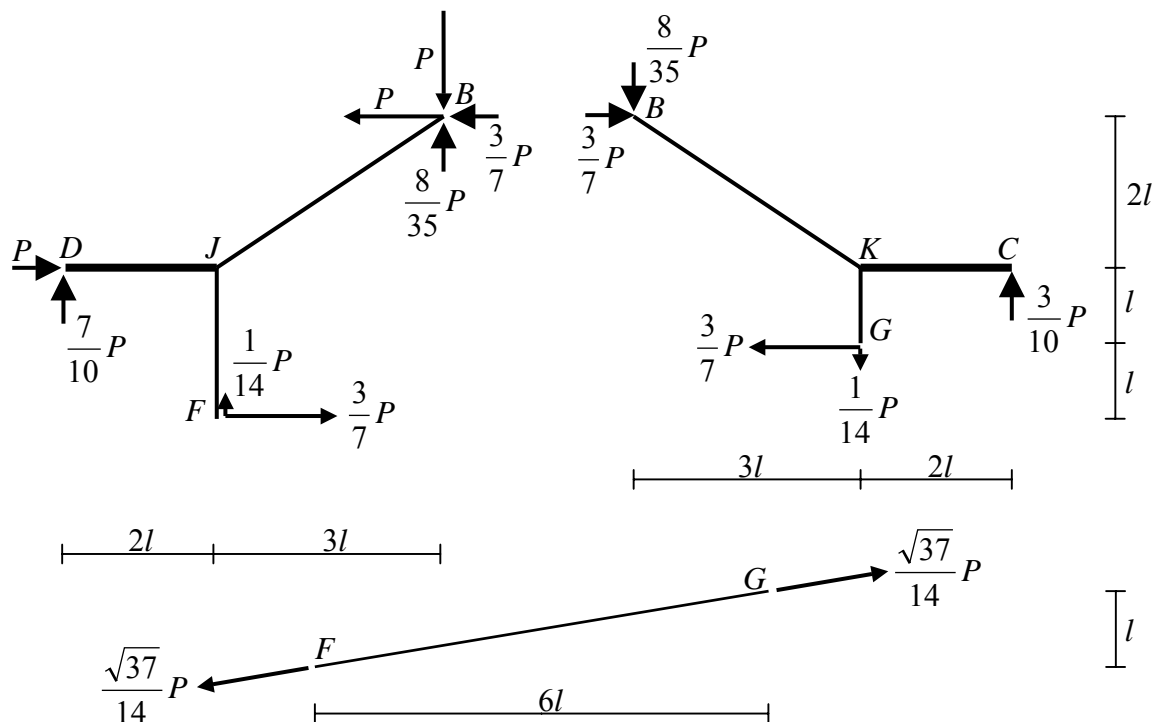
$$\sum_i P_{ix}^p = 0: \quad H_B - S \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} = 0 \Rightarrow H_B = \frac{3}{7} \cdot P,$$

natomiast równanie sumy rzutów sił na oś pionową jest następujące:

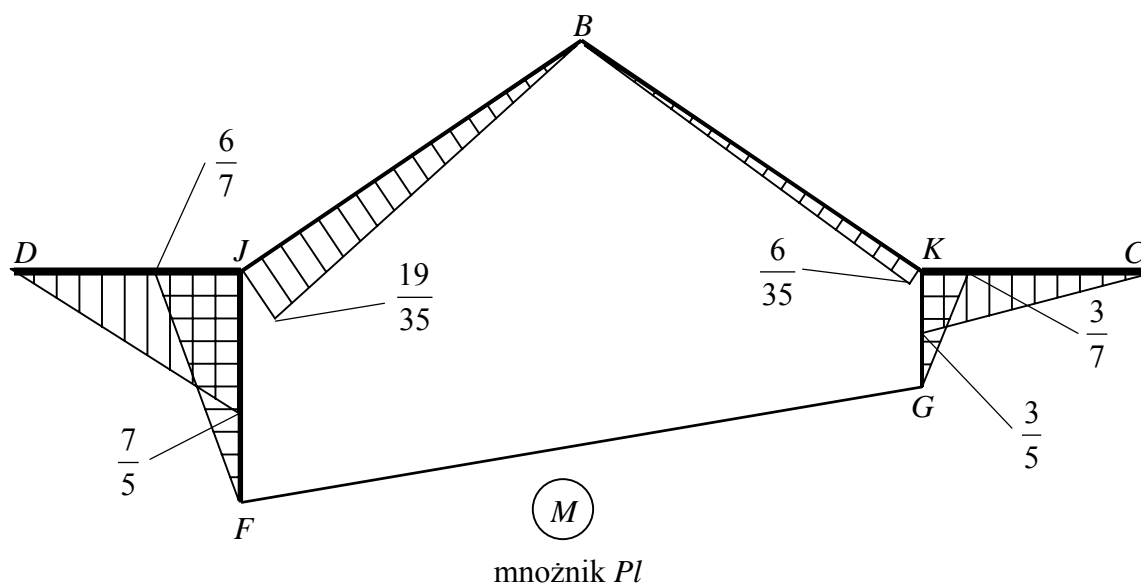
$$\sum_i P_{iy}^p = 0: \quad R_C - V_B - S \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} = 0 \Rightarrow V_B = \frac{8}{35} \cdot P.$$

Składowe siły w ściągu S wynoszą:

$$S_y = S \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} = \frac{1}{14} \cdot P \quad S_x = S \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} = \frac{3}{7} \cdot P$$

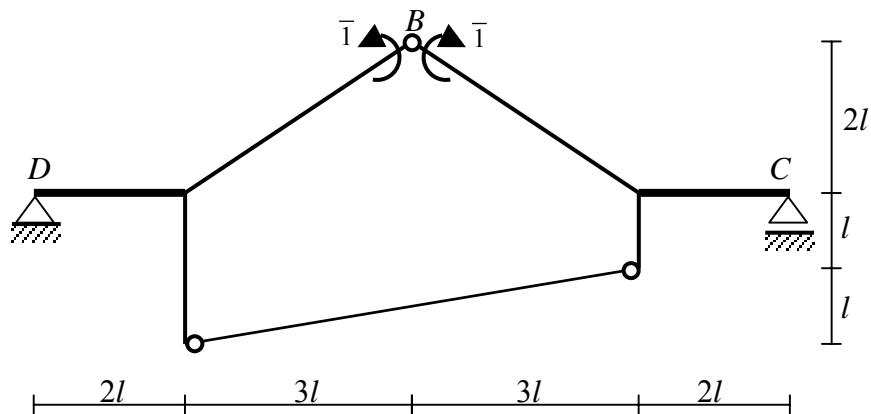


Wykres momentów gnących od obciążenia rzeczywistego jest następujący:

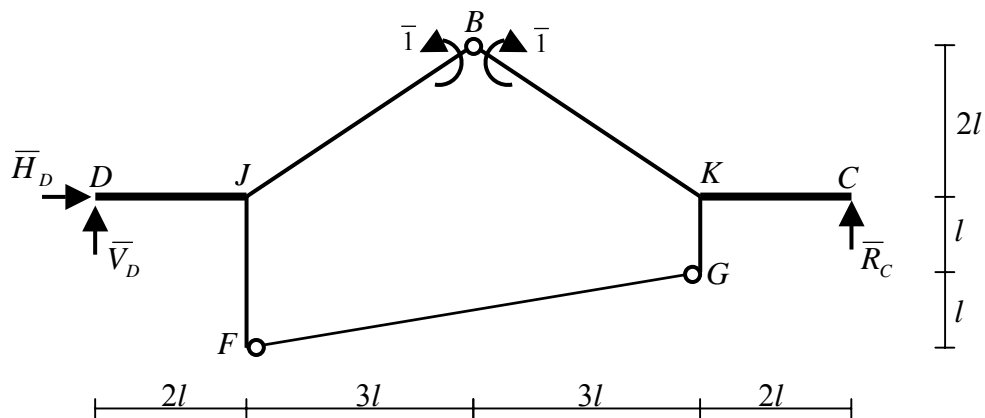


Wyznaczenie wzajemnej zmiany kąta $\Delta\phi_B$ - obciążenie jednostkowe

Rozpatrywany układ należy obciążyć obciążeniem jednostkowym, stosownym do poszukiwanego przemieszczenia. W przypadku wyznaczania wzajemnej zmiany kąta w punkcie B, należy z obu stron przegubu przyłożyć jako siłę uogólnioną parę jednostkowych momentów o przeciwnych zwrotach.



Przed przystąpieniem do sporządzenia wykresu momentów wyznaczmy reakcje podporowe. Oswobodzimy układ od więzów, zastępując podpory reakcjami. Podpora z lewej strony jest podporą przegubową nieprzesuwną. Oznaczmy ją literą D . Prawa podpora jest podporą przegubową przesuwną. Oznaczmy ją literą C . W punkcie D działają dwie niezależne od siebie składowe reakcje: pionowa i pozioma, natomiast w punkcie C działa reakcja pionowa (prostopadła do kierunku możliwego przesuwu).



Z równania sumy momentów względem punktu D wyznaczmy reakcję \bar{R}_C .

$$\sum_i M_{iD} = 0: \quad \bar{R}_C \cdot 10l + \bar{1} - \bar{1} = 0 \Rightarrow \bar{R}_C = 0$$

Z równania sumy rzutów sił na oś pionową obliczymy składową \bar{V}_D .

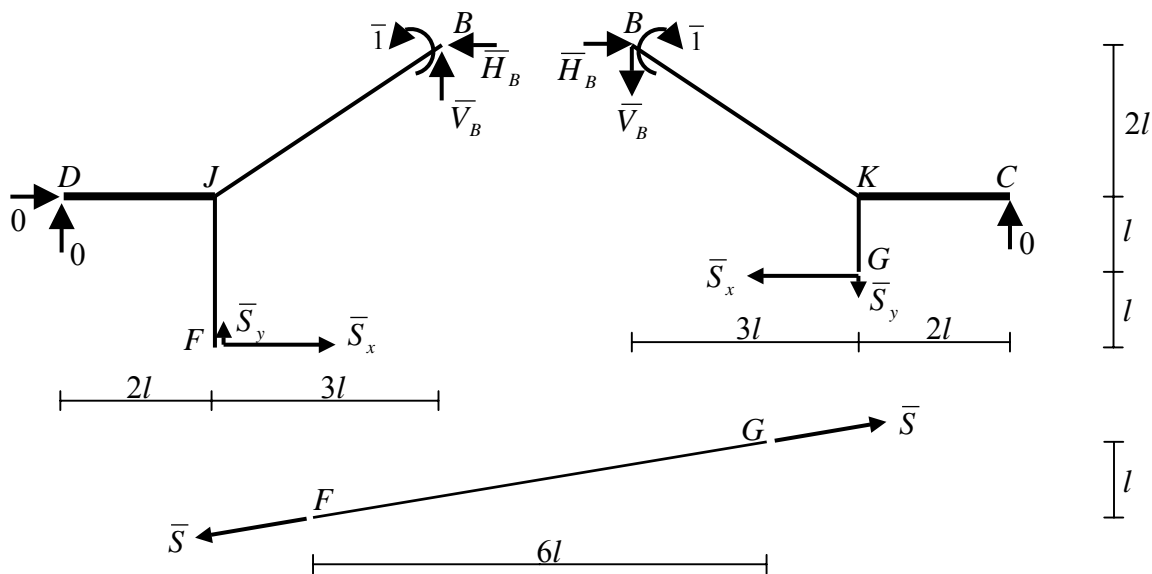
$$\sum_i P_{iy} = 0: \quad \bar{V}_D + \bar{R}_C = 0 \Rightarrow \bar{V}_D = 0$$

Z równania sumy rzutów sił na oś poziomą obliczymy składową \bar{H}_D .

$$\sum_i P_{ix} = 0: \quad \bar{H}_D = 0$$

Przed sporządzeniem wykresu momentów gnących w rozpatrywanym układzie należy również wyznaczyć siłę w ściągu. W tym celu podzielimy układ na podukłady. Siłę w ściągu \bar{S} oddziaływującą na lewy i prawy podukład zastąpimy dwiema składowymi: pionową \bar{S}_y i poziomą \bar{S}_x . Są one równe:

$$\bar{S}_y = \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} \quad \bar{S}_x = \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}}$$



Siłę \bar{S} wyznaczymy z równania sumy momentów względem punktu B dla prawego podkadłtu.

$$\sum_i M_{iB}^p = 0: \quad \bar{R}_C \cdot 5l - \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} \cdot 3l - \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} \cdot 3l - \bar{1} = 0 \Rightarrow \bar{S} = -\frac{\sqrt{37}}{21 \cdot l}$$

Wyznamy teraz oddziaływania w przegubie B , zapisując równania równowagi dla prawego podkadłtu. Równanie sumy rzutów sił na oś poziomą ma postać:

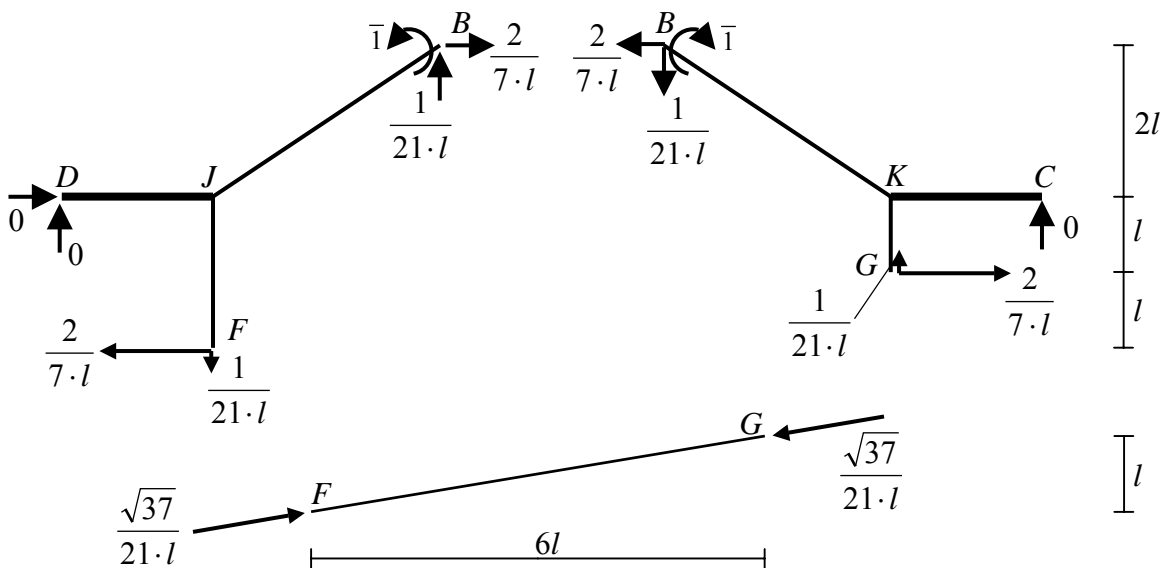
$$\sum_i P_{ix}^p = 0: \quad \bar{H}_B - \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} = 0 \Rightarrow \bar{H}_B = -\frac{2}{7 \cdot l},$$

natomiast równanie sumy rzutów sił na oś pionową jest następujące:

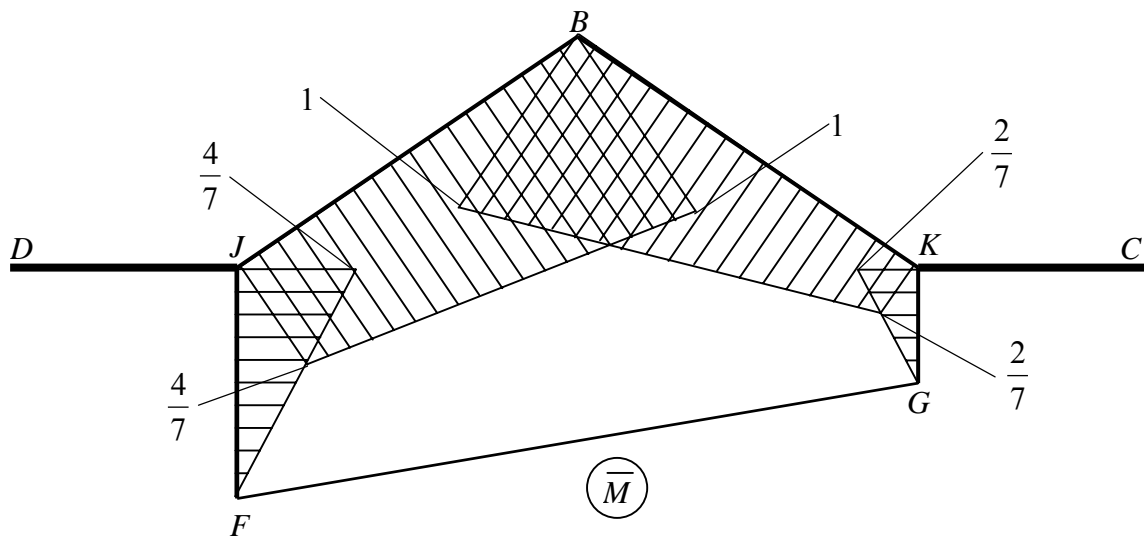
$$\sum_i P_{iy}^p = 0: \quad \bar{R}_C - \bar{V}_B - \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} = 0 \Rightarrow \bar{V}_B = \frac{1}{21 \cdot l}.$$

Składowe siły w ściągu \bar{S} wynoszą:

$$\bar{S}_y = \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} = -\frac{1}{21 \cdot l} \quad \bar{S}_x = \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} = -\frac{2}{7 \cdot l}$$



Wykres momentów gnących od obciążenia jednostkowego jest następujący:



Korzystając ze wzoru Maxwella-Mohra wyznaczmy wzajemną zmianę kąta w punkcie B.

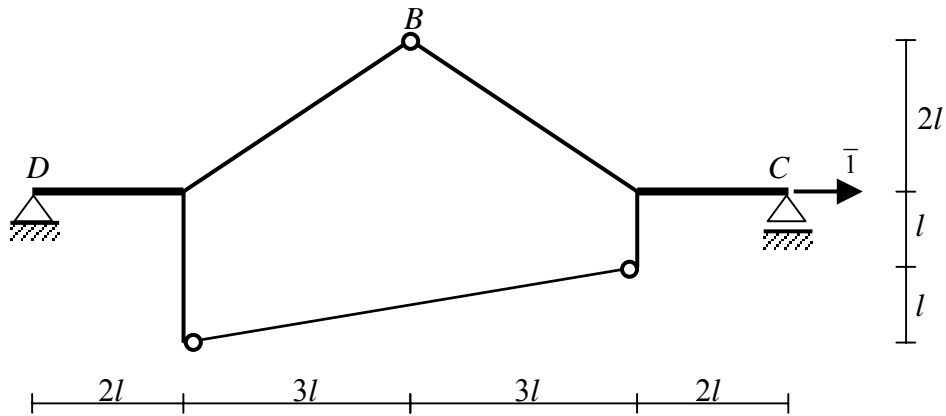
$$\Delta\varphi_B = \int_s \left(\frac{\bar{M} M}{EI} + \frac{\bar{N} N}{EA} \right) ds$$

Całkowanie możemy wykonać sposobem Wereszczagina.

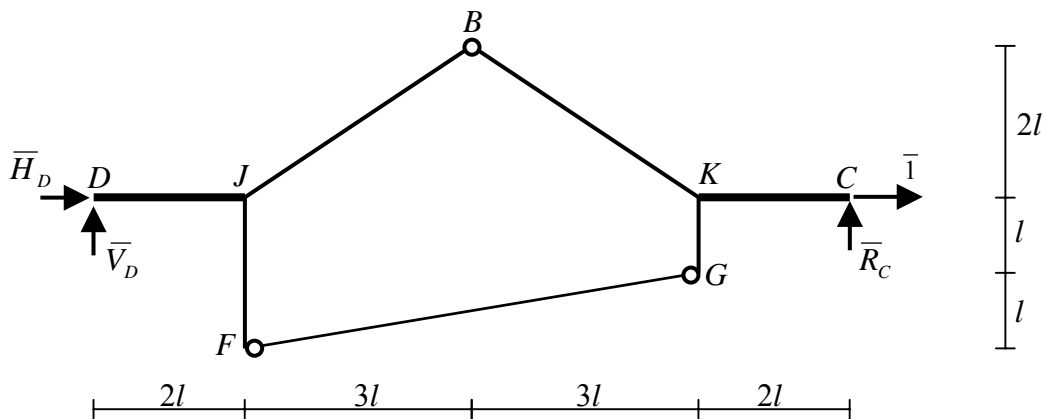
$$\begin{aligned} \Delta\varphi_B &= - \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{6}{7} Pl \cdot 2l \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{4}{7}}_{FJ} + \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{19}{35} Pl \cdot \sqrt{13} l \cdot \left(\frac{2}{3} \cdot \frac{4}{7} + \frac{1}{3} \cdot 1 \right)}_{JB} + \\ &+ \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{6}{35} Pl \cdot \sqrt{13} l \cdot \left(\frac{2}{3} \cdot \frac{2}{7} + \frac{1}{3} \cdot 1 \right)}_{BK} - \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{3}{7} Pl \cdot l \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{2}{7}}_{KG} - \underbrace{\frac{1}{EA} \cdot \frac{\sqrt{37}}{14} P \cdot \sqrt{37} l \cdot \frac{\sqrt{37}}{21 \cdot l}}_{FG} = \\ &= \frac{117 \cdot \sqrt{13} - 180}{490} \cdot \frac{Pl^2}{EI} - \frac{37 \cdot \sqrt{37}}{294} \cdot \frac{P}{EA} = 0,4936 \cdot \frac{Pl^2}{EI} - 0,7655 \cdot \frac{P}{EA} \end{aligned}$$

Wyznaczenie przemieszczenia punktu C - obciążenie jednostkowe

Rozpatrywany układ należy obciążyć obciążeniem jednostkowym, stosownym do poszukiwanego przemieszczenia. W przypadku wyznaczania przemieszczenia punktu C, należy do tego punktu przyłożyć siłę jednostkową o kierunku poszukiwanego przemieszczenia. W punkcie C występuje podpora przegubowa przesuwna, umożliwiającą jedynie przesuw w kierunku poziomym. Wynika stąd, że przemieszczenie punktu C ma tylko składową poziomą, czyli obciążenie jednostkowe stanowić będzie siła o kierunku poziomym i o wartości równej jeden. Przed przystąpieniem do sporządzenia wykresu momentów wyznaczmy reakcje podporowe. Oswobodzimy układ od więzów, zastępując podpory reakcjami. Podpora z lewej strony jest podporą przegubową nieprzesuwną. Oznaczmy ją literą D. Prawa podpora jest podporą przegubową przesuwną. Oznaczmy ją literą C.



W punkcie D działają dwie niezależne od siebie składowe reakcji: pionowa i pozioma, natomiast w punkcie C działa reakcja pionowa (prostokątna do kierunku możliwego przesuwu).



Z równania sumy momentów względem punktu D wyznaczmy reakcję \bar{R}_C .

$$\sum_i M_{iD} = 0: \quad \bar{R}_C \cdot 10l = 0 \Rightarrow \bar{R}_C = 0$$

Z równania sumy rzutów sił na oś pionową obliczymy składową \bar{V}_D .

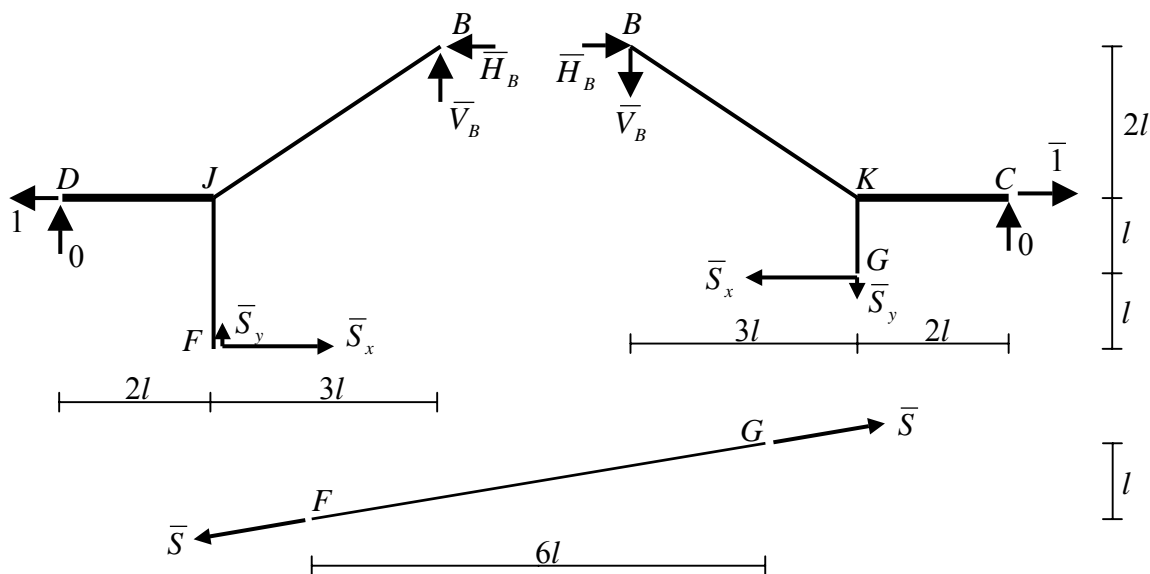
$$\sum_i P_{iy} = 0: \quad \bar{V}_D + \bar{R}_C = 0 \Rightarrow \bar{V}_D = 0$$

Z równania sumy rzutów sił na oś poziomą obliczymy składową \bar{H}_D .

$$\sum_i P_{ix} = 0: \quad \bar{H}_D + \bar{I} = 0 \Rightarrow \bar{H}_D = -1$$

Przed sporządzeniem wykresu momentów gnących w rozpatrywanym układzie należy również wyznaczyć siłę w ściągu. W tym celu podzielimy układ na podukłady. Siłę w ściągu \bar{S} oddziaływującą na lewy i prawy podukład zastąpimy dwiema składowymi: pionową \bar{S}_y i poziomą \bar{S}_x . Są one równe:

$$\bar{S}_y = \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} \quad \bar{S}_x = \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}}$$



Siłę \bar{S} wyznaczmy z równania sumy momentów względem punktu B dla prawego podukładu.

$$\sum_i M_{iB}^p = 0: \quad \bar{R}_C \cdot 5l - \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} \cdot 3l - \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} \cdot 3l + \bar{1} \cdot 2l = 0 \Rightarrow \bar{S} = \frac{2 \cdot \sqrt{37}}{21}$$

Wyznamy teraz oddziaływania w przegubie B , zapisując równania równowagi dla prawego podukładu. Równanie sumy rzutów sił na oś poziomą ma postać:

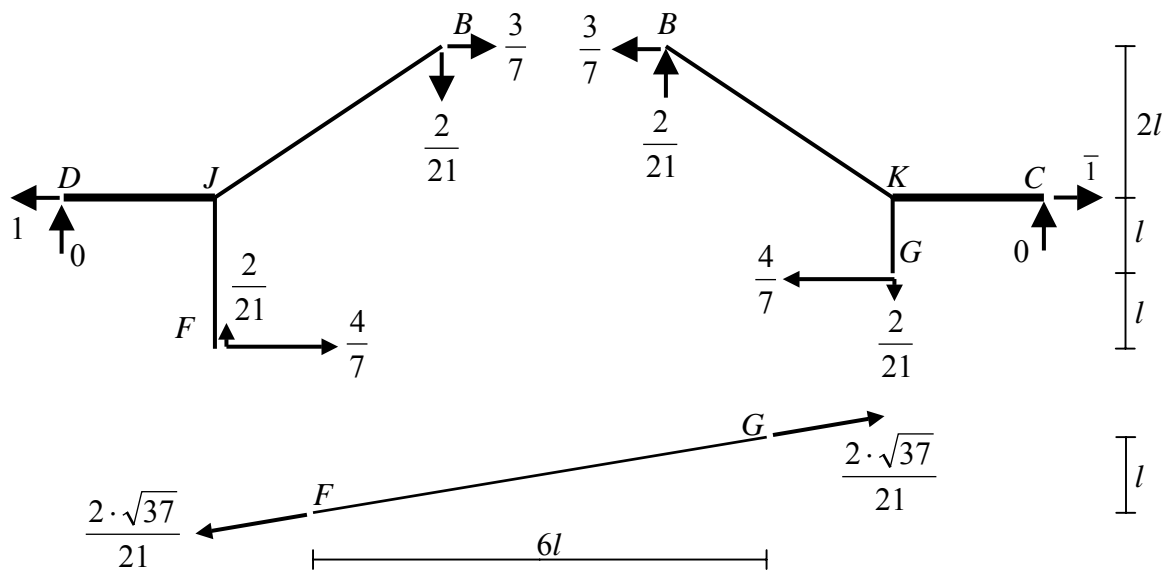
$$\sum_i P_{ix}^p = 0: \quad \bar{1} + \bar{H}_B - \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} = 0 \Rightarrow \bar{H}_B = -\frac{3}{7},$$

natomiast równanie sumy rzutów sił na oś pionową jest następujące:

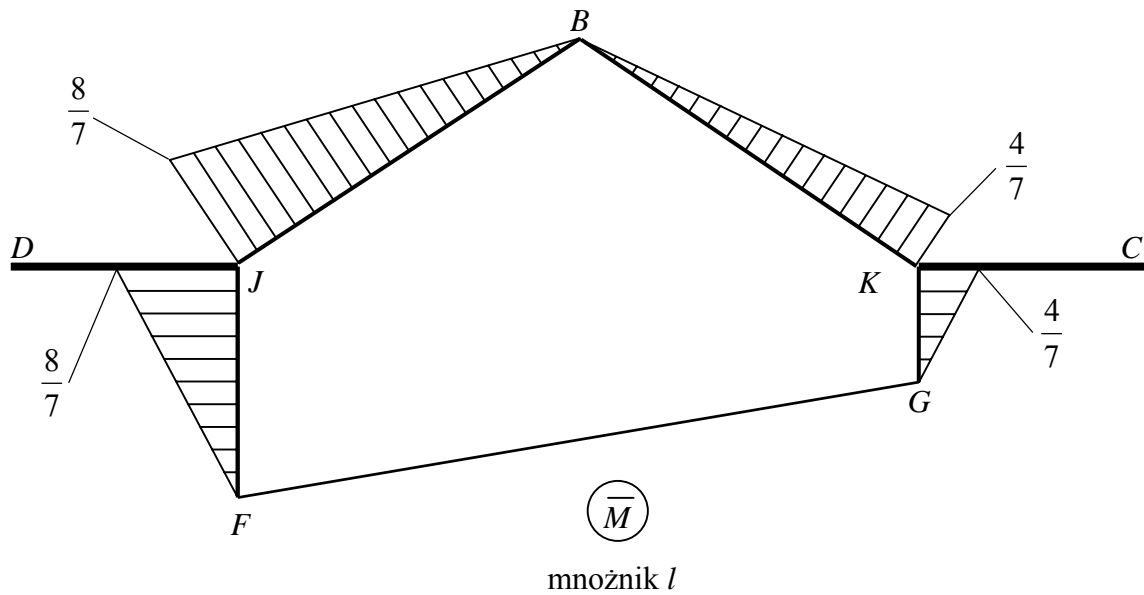
$$\sum_i P_{iy}^p = 0: \quad \bar{R}_C - \bar{V}_B - \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} = 0 \Rightarrow \bar{V}_B = -\frac{2}{21}.$$

Składowe siły w ściągę \bar{S} wynoszą:

$$\bar{S}_y = \bar{S} \cdot \frac{1}{\sqrt{37}} = \frac{2}{21} \quad \bar{S}_x = \bar{S} \cdot \frac{6}{\sqrt{37}} = \frac{4}{7}$$



Wykres momentów gnących od obciążenia jednostkowego jest następujący:



Korzystając ze wzoru Maxwella-Mohra wyznaczmy przemieszczenie poziome punktu C.

$$\delta_c = \int_s \left(\frac{\bar{M} M}{EI} + \frac{\bar{N} N}{EA} \right) ds$$

Całkowanie możemy wykonać sposobem Wereszczagina.

$$\begin{aligned} \delta_c &= \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{6}{7} Pl \cdot 2l \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{8}{7} l}_{FJ} - \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{19}{35} Pl \cdot \sqrt{13} l \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{8}{7} l}_{JB} - \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{6}{35} Pl \cdot \sqrt{13} l \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{4}{7} l}_{BK} + \\ &+ \underbrace{\frac{1}{EI} \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{3}{7} Pl \cdot l \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{4}{7} l}_{KG} + \underbrace{\frac{1}{EA} \cdot \frac{\sqrt{37}}{14} P \cdot \sqrt{37} \cdot l \cdot \frac{2 \cdot \sqrt{37}}{21}}_{FG} = \frac{540 - 176 \cdot \sqrt{13}}{735} \cdot \frac{Pl^3}{EI} + \frac{37 \cdot \sqrt{37}}{147} \cdot \frac{Pl}{EA} = \\ &= -0,1287 \cdot \frac{Pl^3}{EI} + 1,5310 \cdot \frac{Pl}{EA} \end{aligned}$$