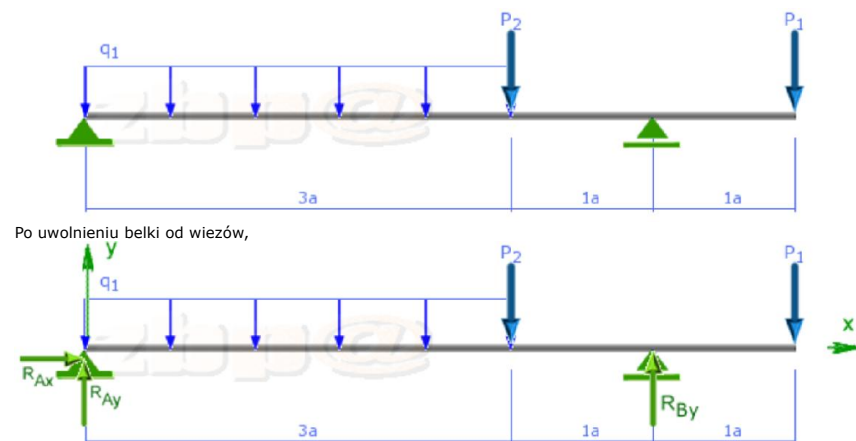


Dla belki przedstawionej na rysunku i obciążonej w podany sposób wyznaczyć wykresy momentów gnących i sił tnących.



$a = 1 \text{ m}$
 $q_1 = 1 \text{ q}$
 $P_1 = 1 \text{ qa}$
 $P_2 = 1.5 \text{ qa}$

Obciążenie belki w kN a wymiary m

w m

w m

obciążeniem ciągłym

$q_1 =$ kN/m od do m

siła skupiona

$P_1 =$ kN w m

$P_2 =$ kN w m

możemy napisać warunki równowagi

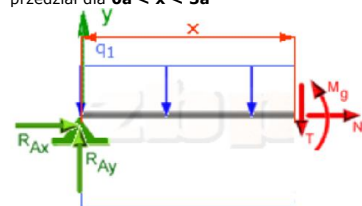
$$\begin{aligned} \Sigma F_{ix} &= +R_{Ax} = 0 \\ \Sigma F_{iy} &= -q_1 \cdot 3 \cdot a - P_1 - P_2 + R_{Ay} + R_{By} = 0 \\ \Sigma M_A &= +q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot 1.5 \cdot a + P_1 \cdot 5 \cdot a + P_2 \cdot 3 \cdot a - R_{By} \cdot 4 \cdot a = 0 \end{aligned}$$

Wyznaczone reakcje z powyższego układu równań wynoszą:

$$\begin{aligned} R_{Ax} &= 0 \\ R_{Ay} &= 2 \text{ qa} \quad (2 \text{ kN}) \\ R_{By} &= 3.5 \text{ qa} \quad (3.5 \text{ kN}) \end{aligned}$$

W poszczególnych przedziałach momenty gnące i siły tnące przedstawiają następujące zależności:

przedział dla $0a < x < 3a$



$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot x^2}{2} + R_{Ay} \cdot x$$

$$T = -q_1 \cdot x + R_{Ay}$$

Wykresem momentu gnącego jest parabola.

Należy sprawdzić czy w rozpatrywanym przedziale nie występuje jej ekstremum. Ekstremum funkcji wystąpi wówczas, gdy jej pochodna będzie równa 0, zatem:

$$\frac{dM_g}{dx} = -q_1 \cdot x + R_{Ay} = 0$$

po przekształceniu

$$x = - \frac{+R_{Ay}}{-q_1}$$

po podstawieniu $x=2a$ (2 m)

w rozpatrywanym przedziale dla $x_0=2a$ (2 m) występuje ekstremum funkcji.

podstawiając teraz do równań momentów gnących i sił tnących kolejno $x = 0a$, $x = 2a$, $x = 3a$ otrzymujemy dla kolejnych wartości x M_g i T .

gdy $x = 0a$

$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot 0a^2}{2} + R_{Ay} \cdot 0a$$

$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot 0a^2}{2} + R_{Ay} \cdot 0a = 0 \text{ qa}^2$$

gdy $x = 3a$

$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot 3a^2}{2} + R_{Ay} \cdot 3a$$

$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot 3a^2}{2} + R_{Ay} \cdot 3a = 1.5 \text{ qa}^2$$

gdy $x = 2a$

$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot 2a^2}{2} + R_A \cdot 2a$$

$$M_g = + \frac{-q_1 \cdot 2a^2}{2} + R_A \cdot 2a = 0 \text{ qa}^2$$

gdy $x = 0a$

$$T = -q_1 \cdot 0a + R_{Ay}$$

$$T = -q_1 \cdot 0a + 2 \text{ qa} = 2 \text{ qa}$$

gdy $x = 3a$

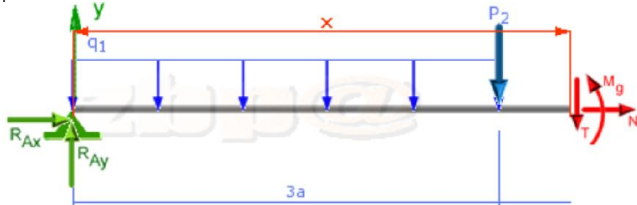
$$T = -q_1 \cdot 3a + R_{Ay}$$

$$T = -q_1 \cdot 3a + 2 \text{ qa} = -1 \text{ qa}$$

Obliczone wartości momentów gnących sił tnących umieszczono w tabeli

x (m)	M _g (kNm)	T (kN)
0a (0)	0 qa ² (0)	2 qa (2)
2a (2)	2 qa ² (2)	0 qa (0)
3a (3)	1.5 qa ² (1.5)	-1 qa (-1)

przedział dla $3a < x < 4a$



$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (x - 1.5 \cdot a) - P_2 \cdot (x - 3 \cdot a) + R_{Ay} \cdot x$$

$$T = -q_1 \cdot 3 \cdot a - P_2 + R_{Ay}$$

podstawiając teraz do równań momentów gnących i sił tnących kolejno $x = 3a$, $x = 4a$ otrzymujemy dla kolejnych wartości x M_g i T .

gdy $x = 3a$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (3a - 1.5 \cdot a) - P_2 \cdot (3a - 3 \cdot a) + R_{Ay} \cdot 3a$$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (3a - 1.5 \cdot a) - 1.5 \text{ qa} \cdot (3a - 3 \cdot a) + 2 \text{ qa} \cdot 3a = 1.5 \text{ qa}^2$$

gdy $x = 4a$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (4a - 1.5 \cdot a) - P_2 \cdot (4a - 3 \cdot a) + R_{Ay} \cdot 4a$$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (4a - 1.5 \cdot a) - 1.5 \text{ qa} \cdot (4a - 3 \cdot a) + 2 \text{ qa} \cdot 4a = -1 \text{ qa}^2$$

gdy $x = 3a$ i $x = 4a$

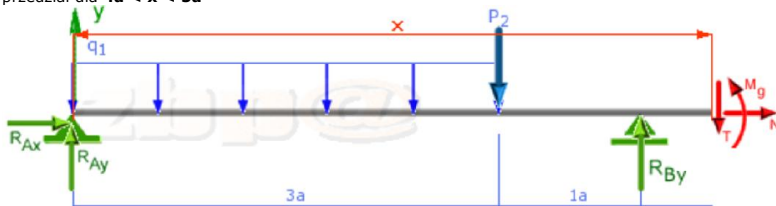
$$T = -q_1 \cdot 3 \cdot a - P_2 + R_{Ay}$$

$$T = -q_1 \cdot 3 \cdot a - 1.5 \text{ qa} + 2 \text{ qa} = -2.5 \text{ qa}$$

Obliczone wartości momentów gnących sił tnących umieszczono w tabeli

x (m)	M _g (kNm)	T (kN)
3a (3)	1.5 qa ² (1.5)	-2.5 qa (-2.5)
4a (4)	-1 qa ² (-1)	-2.5 qa (-2.5)

przedział dla $4a < x < 5a$



$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (x - 1.5 \cdot a) - P_2 \cdot (x - 3 \cdot a) + R_{Ay} \cdot x + R_{By} \cdot (x - 4 \cdot a)$$

$$T = -q_1 \cdot 3 \cdot a - P_2 + R_{Ay} + R_{By}$$

podstawiając teraz do równań momentów gnących i sił tnących kolejno $x = 4a$, $x = 5a$ otrzymujemy dla kolejnych wartości x M_g i T .

gdy $x = 4a$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (4a - 1.5 \cdot a) - P_2 \cdot (4a - 3 \cdot a) + R_{Ay} \cdot 4a + R_{By} \cdot (4a - 4 \cdot a)$$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (4a - 1.5 \cdot a) - 1.5 \cdot qa \cdot (4a - 3 \cdot a) + 2 \cdot qa \cdot 4a + 3.5 \cdot qa \cdot (4a - 4 \cdot a) = -1 \cdot qa^2$$

gdy $x = 5a$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (5a - 1.5 \cdot a) - P_2 \cdot (5a - 3 \cdot a) + R_{Ay} \cdot 5a + R_{By} \cdot (5a - 4 \cdot a)$$

$$M_g = -q_1 \cdot 3 \cdot a \cdot (5a - 1.5 \cdot a) - 1.5 \cdot qa \cdot (5a - 3 \cdot a) + 2 \cdot qa \cdot 5a + 3.5 \cdot qa \cdot (5a - 4 \cdot a) = 0 \cdot qa^2$$

gdy $x = 4a$ i $x = 5a$

$$T = -q_1 \cdot 3 \cdot a - P_2 + R_{Ay} + R_{By}$$

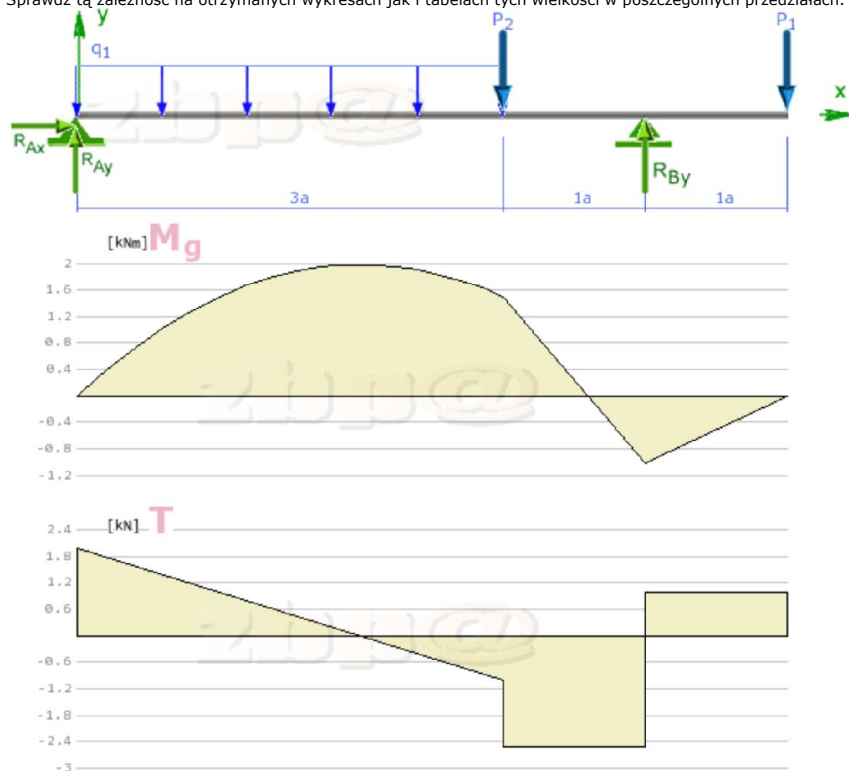
$$T = -q_1 \cdot 3 \cdot a - 1.5 \cdot qa + 2 \cdot qa + 3.5 \cdot qa = 1 \cdot qa$$

Obliczone wartości momentów gnących sił tnących umieszczono w tabeli

x (m)	M_g (kNm)	T (kN)
4a (4)	-1 qa ² (-1)	1 qa (1)
5a (5)	0 qa ² (0)	1 qa (1)

Po określeniu momentów gnących, sił tnących w poszczególnych przedziałach pora na sporządzenie wykresów tych wielkości.

Zwróć uwagę na to, że funkcje momentów gnących posiadają ekstrema w tych punktach gdzie ich pochodne równe są 0. Odpowiada to miejscom w których siła tnąca równa jest 0. Sprawdź tą zależność na otrzymanych wykresach jak i tabelach tych wielkości w poszczególnych przedziałach.



Dla obciążonej w podany sposób belki możesz również wyznaczyć;

- maksymalne naprężenia które w niej występują, bądź zaprojektować wymagany przekrój belki,
- linię ugięcia belki jak i jej kąty obrotu, wykorzystując metodę Clebscha,
- strzałkę ugięcia belki wybranym miejscu, wykorzystując metodę Castigliano.