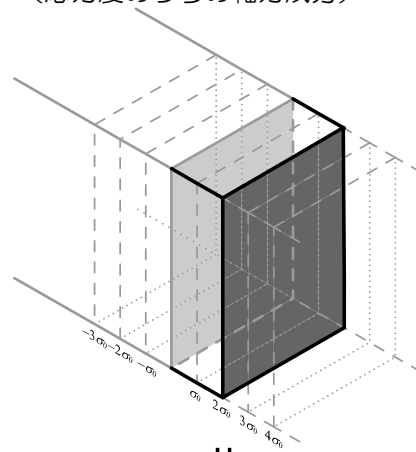


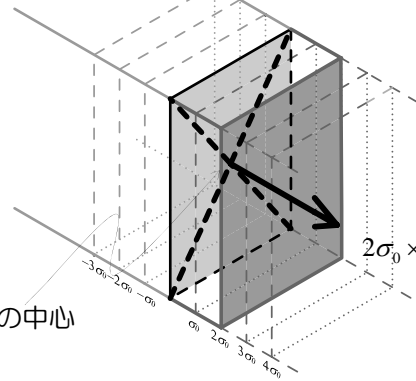
(実際の応力度分布)

平面保持の仮定（元々平らだった面は変形後も平らである）により、応力度分布は平面になる。この例の場合、梁の上端で σ_0 、下端で $3\sigma_0$ の応力度が生じている。

(応力度のうちの軸力成分)



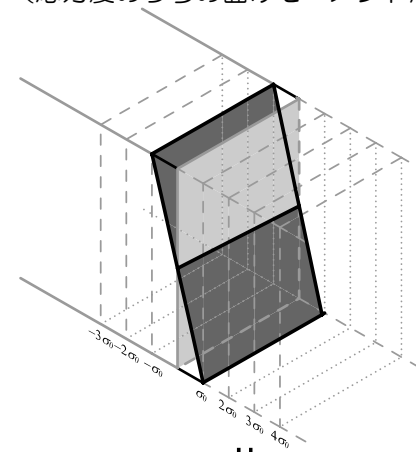
||



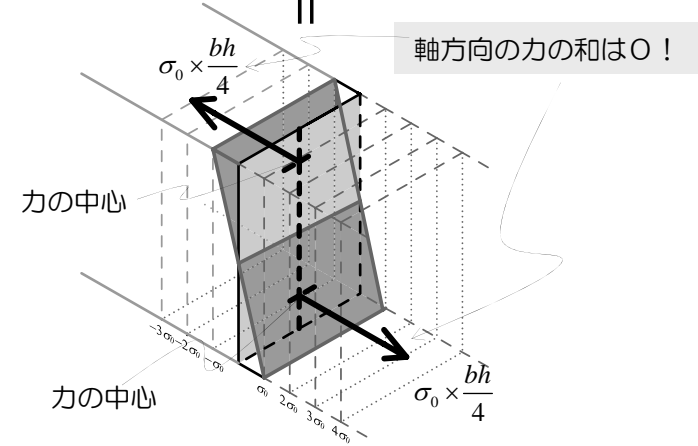
力の中心

+

(応力度のうちの曲げモーメント成分)

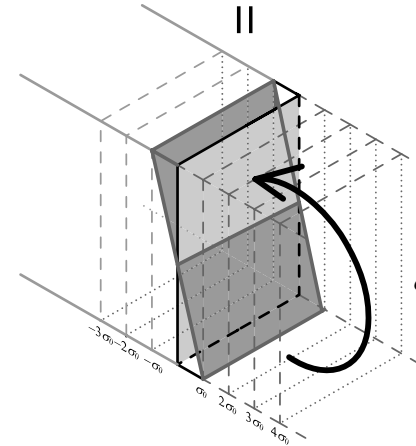


||



力の中心

||

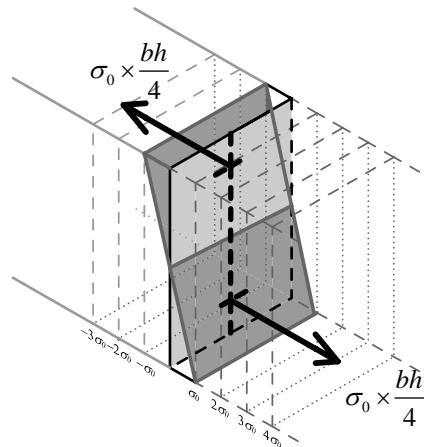


$$\sigma_0 \times \frac{bh^2}{6} \equiv M$$

軸力 N を断面積 $A(=bh)$ でわると、軸力により生じている最大応力度 $2\sigma_0$ がでてくる。

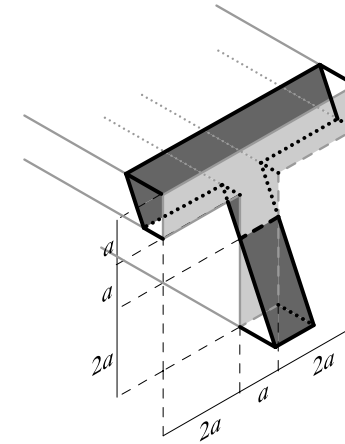
曲げモーメント M を $bh^2/6$ でわると、曲げモーメントにより生じている最大応力度 σ_0 がでてくる。この $bh^2/6$ を断面係数 Z とよび、断面形状により異なる。

引張と圧縮を受ける面が対称の場合、重心は面の真ん中になる。



※引張力と圧縮力が等しく、足しあわせると0となる。

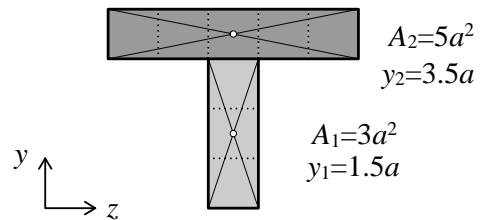
引張と圧縮を受ける面が対称でない場合、重心位置は？



※真ん中にあるとすると、明らかに圧縮方向の力が大きい。
引張力と圧縮力が等しくなく、足しあわせると0とならない。
→軸力成分が残っている！！！！

重心位置の計算例（どこを原点に考えても良い）

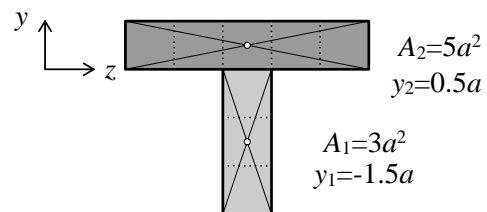
(a)左下を原点にして考えた場合



$$y_0 = \frac{A_1 \times y_1 + A_2 \times y_2}{A_1 + A_2} = \frac{3 \times 1.5a^3 + 5 \times 3.5a^3}{8a^2}$$

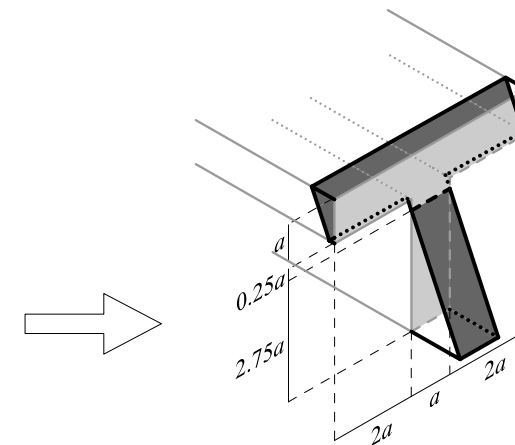
$$= \frac{22}{8}a = 2.75a$$

(b)上面からaの距離の位置を原点にして考えた場合



$$y_0 = \frac{A_1 \times y_1 + A_2 \times y_2}{A_1 + A_2} = \frac{3 \times (-1.5)a^3 + 5 \times 0.5a^3}{8a^2}$$

$$= -\frac{2}{8}a = -0.25a$$



圧縮力と引張力が等しく、足しあわせると0になる。

曲げによって生じる最大応力度は梁の上端と下端では異なる！！