

План

Геометрические характеристики плоских сечений

- *Момент инерции площади*
- *Центробежный момент инерции*
- *Полярный момент инерции*

Моменты инерции практически важных сечений

- Прямоугольное сечение
- Круглое сечение
- Трубчатое сечение

Изменение моментов инерции при параллельном переносе осей

Главные оси и главные моменты инерции

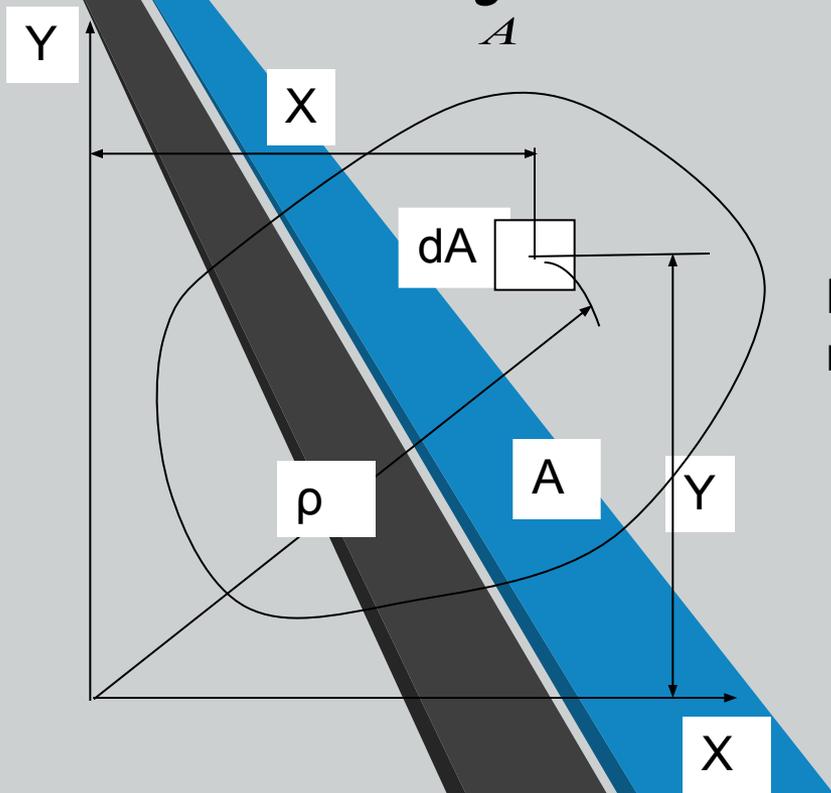
Геометрические характеристики плоских сечений

Различают следующие характеристики сечений: площадь A , статический момент площади (S_X , или S_Y), момент инерции площади (I_X , или I_Y), центробежный момент инерции площади (I_{XY}).

Под **статическим моментом площади** относительно некоторой оси понимается сумма произведений площадей элементарных площадок на расстояния от их центра тяжести до соответствующей оси:

$$S_X = \int_A Y dA$$

$$S_Y = \int_A X dA$$



Оси, проходящие через центр тяжести, называются **центрными осями**.

Моменты площади фигуры относительно центральных осей равны нулю

Координаты центра тяжести

$$X_C = \frac{S_Y}{A}; \quad Y_C = \frac{S_X}{A}$$

Геометрические характеристики плоских сечений

Моментом инерции площади относительно оси называется сумма произведений площадей элементарных площадок на квадрат расстояний от их центра тяжести до соответствующей оси.

$$I_X = \int_A Y^2 dA$$

$$I_Y = \int_A X^2 dA$$

Центробежным моментом инерции называется сумма произведений площадей элементарных площадок на расстояния от центра тяжести до осей

$$I_{XY} = \int_A XY dA$$

Полярным моментом инерции называется сумма произведения площадей элементарных площадок на квадрат расстояния от центра тяжести до начала координат

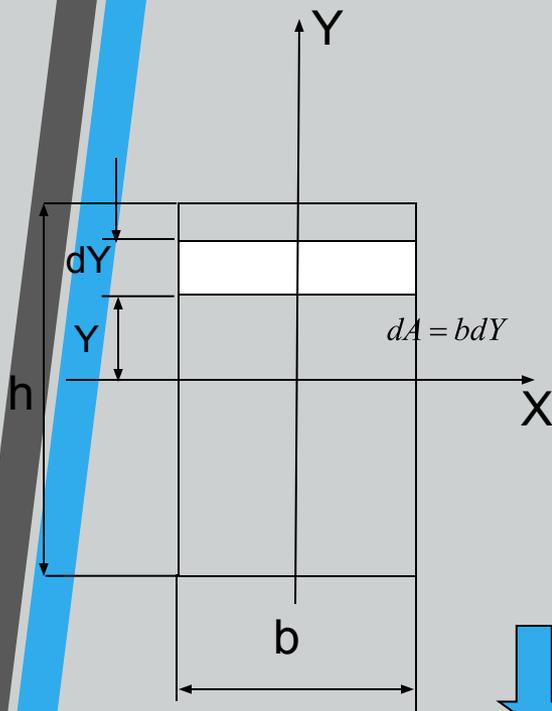
$$I_\rho = \int_A \rho^2 dA \quad \longrightarrow \quad I_\rho = \int_A \rho^2 dA = \int_A (X^2 + Y^2) dA = \int_A X^2 dA + \int_A Y^2 dA = I_Y + I_X$$

$$\rho^2 = X^2 + Y^2$$

Полярный момент инерции равен сумме осевых моментов инерции относительно взаимно перпендикулярных осей.

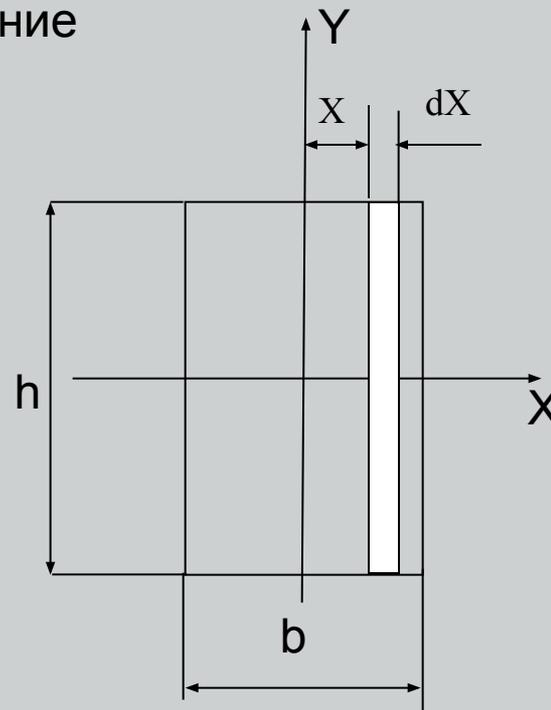
Моменты инерции практически важных сечений

Прямоугольное сечение



$$I_X = \int_A Y^2 dA$$

$$I_X = \int_{-h/2}^{h/2} bY^2 dY = b \int_{-h/2}^{h/2} Y^2 dY = \frac{bh^3}{12}$$



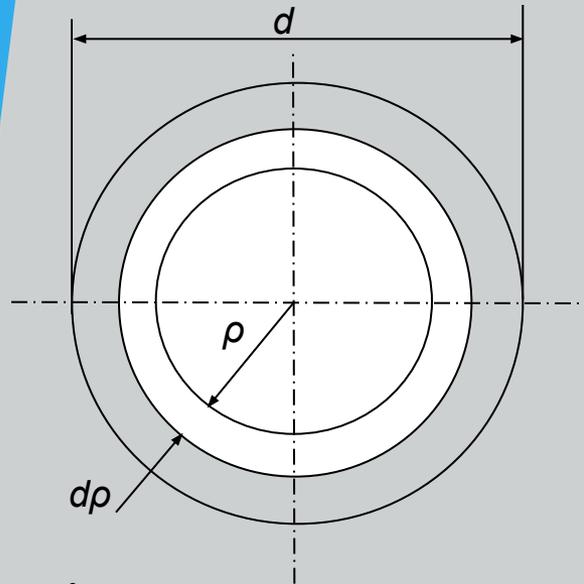
$$dA = hdX$$

$$I_Y = \int_A X^2 dA$$

$$I_Y = \int_{-b/2}^{b/2} hX^2 dX = h \int_{-b/2}^{b/2} X^2 dX = \frac{hb^3}{12}$$

Моменты инерции практически важных сечений

Круглое сечение

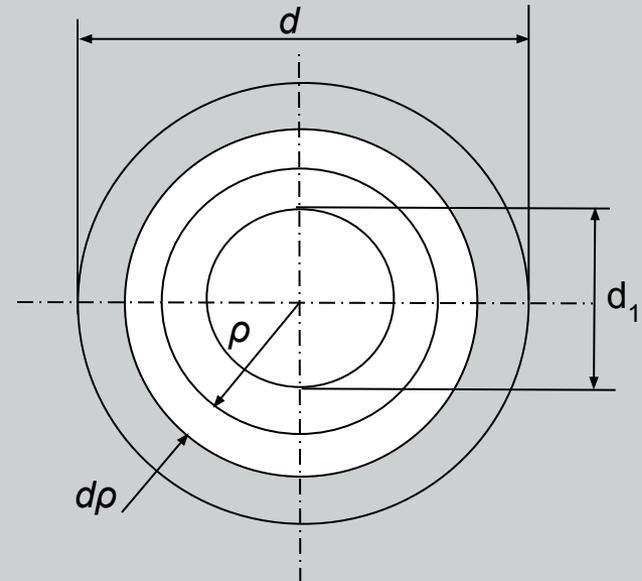


$$I_\rho = \int_A \rho^2 dA \quad \leftarrow dA = 2\pi\rho d\rho$$

$$I_P = \int_A \rho^2 dA = 2\pi \int_0^{d/2} \rho^3 d\rho = \frac{2\pi d^4}{64} = \frac{\pi d^4}{32}$$

$$I_X = I_Y = \frac{I_P}{2} = \frac{\pi d^4}{64}$$

Трубчатое сечение



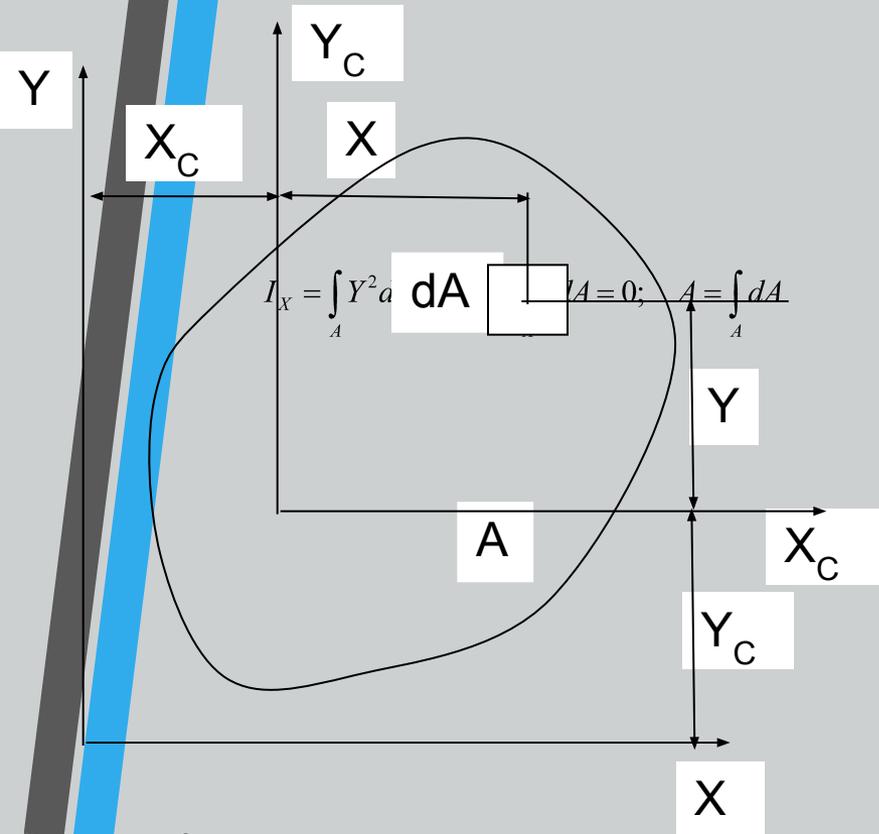
$$I_\rho = \int_A \rho^2 dA \quad \leftarrow dA = 2\pi\rho d\rho$$

$$I_P = \int_A \rho^2 dA = 2\pi \int_{d_1/2}^{d/2} \rho^3 d\rho = \frac{2\pi d^4}{64} - \frac{2\pi d_1^4}{64} = \frac{\pi d^4}{32} \left(1 - \frac{d_1^4}{d^4}\right) = \frac{\pi d^4}{32} (1 - \alpha^4)$$

$$I_X = I_Y = \frac{I_P}{2} = \frac{\pi d^4}{64} (1 - \alpha^4)$$

Изменение моментов инерции при параллельном переносе осей

Координаты текущей точки в новой системе координат равны: $X_C + X$ и $Y_C + Y$



Осевые моменты инерции

$$I_X = \int_A (Y_C + Y)^2 dA = \int_A Y^2 dA + 2Y_C \int_A Y dA + Y_C^2 \int_A dA$$



$$I_X = I_{Xc} + Y_C^2 \cdot A$$

$$I_Y = I_{Yc} + X_C^2 \cdot A$$

Центробежные моменты инерции

$$I_{XY} = \int_A (X + X_C)(Y + Y_C) dA =$$

$$= \int_A XY dA + Y_C \int_A X dA + X_C \int_A Y dA + X_C Y_C \int_A dA$$



$$I_{XcYc} = \int_A XY dA; \quad S_Y = \int_A X dA = 0; \quad S_X = \int_A Y dA = 0; \quad A = \int_A dA$$

$$I_{XY} = \int_A (X + X_C)(Y + Y_C) dA = I_{XcYc} + X_C Y_C A$$

Изменение моментов инерции при повороте осей

$$X_1 = X \cos \alpha + Y \sin \alpha \quad Y_1 = Y \cos \alpha - X \sin \alpha$$

$$I_{X_1} = \int_A (Y \cos \alpha - X \sin \alpha)^2 dA = \cos^2 \alpha \int_A Y^2 dA - 2 \cos \alpha \sin \alpha \int_A XY dA + \sin^2 \alpha \int_A X^2 dA$$

$$I_{X_1} = I_X \cos^2 \alpha + I_Y \sin^2 \alpha - I_{XY} \sin 2\alpha$$

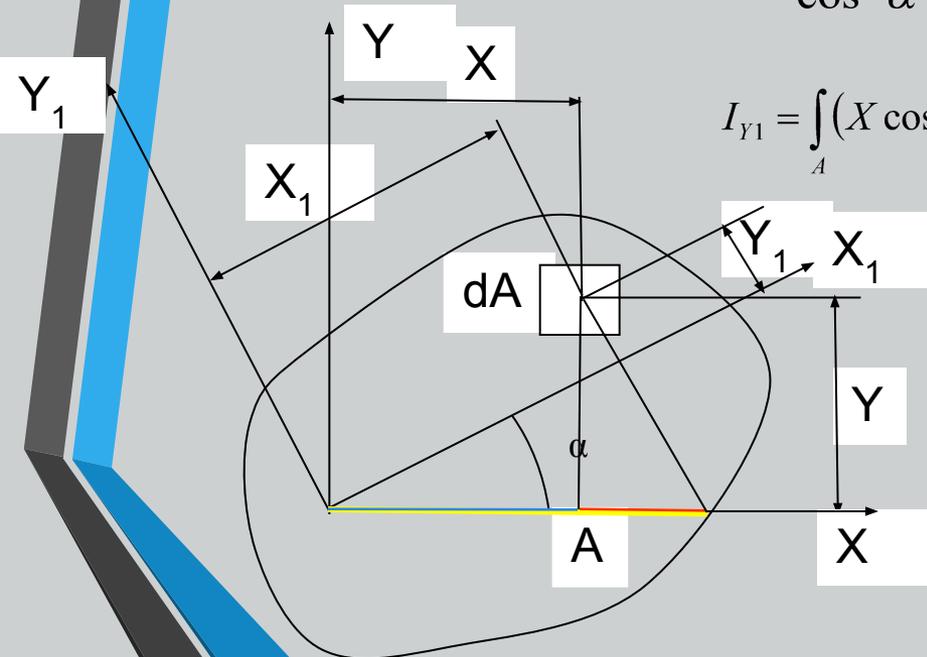
$$\cos^2 \alpha = \frac{1 + \cos 2\alpha}{2} \quad \sin^2 \alpha = \frac{1 - \cos 2\alpha}{2}$$

$$I_{Y_1} = \int_A (X \cos \alpha + Y \sin \alpha)^2 dA = I_Y \cos^2 \alpha + I_X \sin^2 \alpha + I_{XY} \sin 2\alpha$$

$$I_{X_1} = \frac{I_X + I_Y}{2} + \frac{I_X - I_Y}{2} \cos 2\alpha - I_{XY} \sin 2\alpha$$

$$I_{Y_1} = \frac{I_X + I_Y}{2} + \frac{I_X - I_Y}{2} \cos 2\alpha + I_{XY} \sin 2\alpha$$

$$I_{X_1 Y_1} = \frac{I_X - I_Y}{2} \sin 2\alpha + I_{XY} \cos 2\alpha$$



Главные оси и главные моменты инерции

Главными осями называются оси, относительно которых центробежный момент инерции равен нулю.

$$I_{x_1y_1} = \frac{I_X - I_Y}{2} \cos 2\alpha + I_{XY} \sin 2\alpha$$

$$I_{x_1y_1} = \frac{I_X - I_Y}{2} \cos 2\alpha + I_{XY} \sin 2\alpha = 0 \quad \longrightarrow \quad \operatorname{tg} 2\alpha_0 = \frac{2I_{XY}}{I_X - I_Y}$$

В результате решения трансцендентного уравнения получаем два значения угла с разницей в $\pi/2$ следовательно, главных осей две, и они взаимно перпендикулярны.

$$I_{x_1} = \frac{I_X + I_Y}{2} + \frac{I_X - I_Y}{2} \cos 2\alpha - I_{XY} \sin 2\alpha$$

$$\frac{dI_{x_1}}{d\alpha} = -2I_X \cos \alpha \sin \alpha + 2I_Y \sin \alpha \cos \alpha - 2I_{XY} \cos 2\alpha = 0$$

Таким образом, главными осями можно считать оси, относительно которых осевые моменты инерции достигают своих экстремальных (максимального и минимального) значений.

Моменты инерции относительно главных осей называются **главными моментами инерции**.

$$I_{\text{мак, мин}} = \frac{I_X + I_Y}{2} \pm \frac{1}{2} \sqrt{(I_X - I_Y)^2 + 4I_{XY}^2}$$

ИСПОЛЬЗОВАННЫЕ ЛИТЕРАТУРЫ

1. Конспект лекций по дисциплине по дисциплине «Сопротивление материалов» Абзалова Д.А.
2. М. Беляев Сопротивление материалов. М, 2003.-607 с.
3. Дарков А.В. Сопротивление материалов. МЛ: высшая школа, 2005.-354 с
4. Работнов Ю.Н. Механика твердого деформируемого тела М; Наука, 1979.-775 с
5. Писаренько Г.С, Агарев В.А. и др. Сопротивление материалов 1986.-775 с