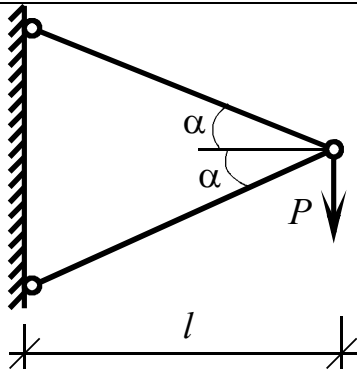
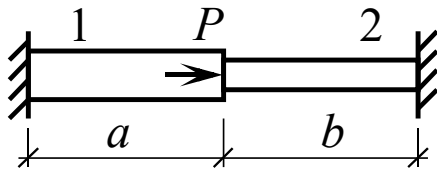


1



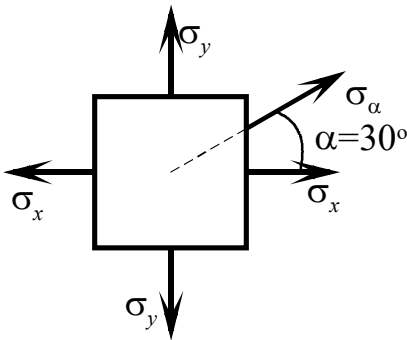
Кронштейн нагружен силой P , как показано на рисунке. Площади поперечных сечений стержней назначены по условию прочности. При каком угле α вес конструкции будет наименьшим?

2



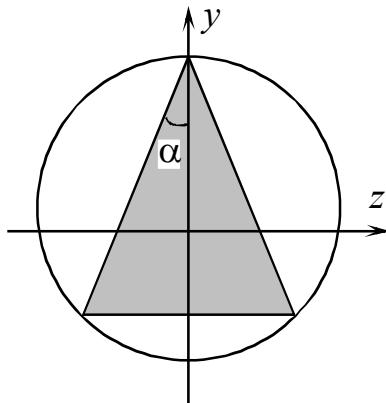
При каком отношении a/b оба участка стержня будут равнопрочными?
Площади участков $A_1 = 2A_2$

3



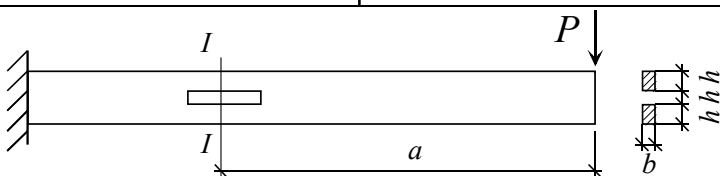
Относительное изменение объема элемента, находящегося в условиях плоского напряженного состояния равно θ . Найти напряжения σ_x и σ_y , если $\sigma_\alpha = 0$.
 E, ν – заданы.

4



Из круга вырезан равнобедренный треугольник, как показано на рисунке. При каком угле α момент инерции треугольника относительно центральной оси Z будет максимальным?

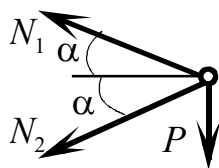
5



Консольная балка прямоугольного поперечного сечения нагружена силой P . В сечении I-I балка ослаблена прямоугольным вырезом. Построить эпюры нормальных и касательных напряжений в сечении I-I.

РЕШЕНИЯ ЗАДАЧ

Задача 1



Запишем уравнения равновесия:

$$\sum F_x = 0 \quad N_1 \cos \alpha + N_2 \cos \alpha = 0 \quad -N_1 = N_2$$

$$\sum F_y = 0 \quad N_1 \sin \alpha - N_2 \sin \alpha - P = 0$$

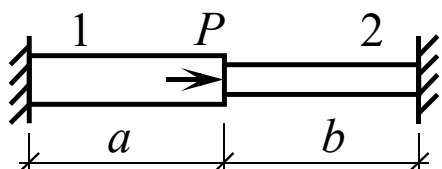
$$N_1 = \frac{P}{2 \sin \alpha} \quad N_2 = -\frac{P}{2 \sin \alpha}$$

Площади поперечного сечения стержней $A_1 = A_2 = \frac{P}{2R_y \sin \alpha}$, длины стержней $l_1 = l_2 = \frac{l}{\cos \alpha}$.

$$\text{Объем всей системы } V = \frac{Pl}{R_y \sin \alpha \cos \alpha} = \frac{2Pl}{R_y \sin 2\alpha}$$

$$\text{Производная } \frac{dV}{d\alpha} = -\frac{2Pl}{R_y} \frac{2 \cos 2\alpha}{\sin^2 2\alpha} = 0 \quad \cos 2\alpha = 0 \quad \alpha = 45^\circ$$

Задача 2



При каком отношении a/b оба участка стержня будут равнопрочными?

Площади участков $A_1 = 2A_2$.

Решение.

Для равнопрочности участков необходимо, чтобы напряжения были одинаковыми по модулю:

$$\frac{N_1}{A_1} = -\frac{N_2}{A_2}. \quad (\text{Очевидно, что участок 1 растянут, участок 2 сжат}).$$

Из соотношения площадей следует, что $N_1 = -2N_2$. Кроме этого ясно, что «скачок» на эпюре про-

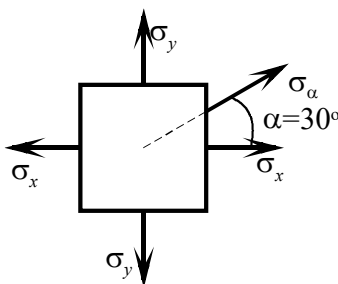
дольных сил равен внешней силе P . Тогда $N_1 = \frac{2}{3}P$, а $N_2 = -\frac{1}{3}P$.

Деформационное уравнение $\Delta l_1 + \Delta l_2 = 0$.

$$\frac{2Pa}{3EA_1} - \frac{Pb}{3EA_2} = 0, \quad \frac{2a}{A_1} - \frac{b}{A_2} = 0, \quad \frac{2a}{2A_2} - \frac{b}{A_2} = 0,$$

$$a - b = 0, \quad \text{и окончательно } a = b$$

Задача 3



Относительное изменение объема элемента, находящегося в условиях плоского напряженного состояния равно θ . Найти напряжения σ_x и σ_y ,

если $\sigma_\alpha = 0$.

E, ν – заданы.

Закон Гука (учитывая, что $\sigma_z = 0$): $\varepsilon_x = \frac{1}{E}(\sigma_x - \nu\sigma_y)$; $\varepsilon_y = \frac{1}{E}(\sigma_y - \nu\sigma_x)$;

$$\varepsilon_z = \frac{1}{E}(-\nu\sigma_x - \nu\sigma_y).$$

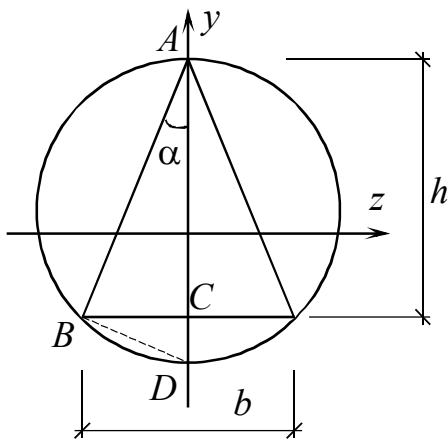
Относительное изменение объема $\theta = \varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z = \frac{1-2\nu}{E}(\sigma_x + \sigma_y)$.

Второе условие $\sigma_\alpha = 0 = \sigma_x \cos^2 \alpha + \sigma_y \sin^2 \alpha = \sigma_x \frac{3}{4} + \sigma_y \frac{1}{4}$

Имеем систему уравнений
$$\begin{cases} 3\sigma_x + \sigma_y = 0 \\ \sigma_x + \sigma_y = \frac{\theta E}{1-2\nu} \end{cases}$$

Решая эту систему, найдем $\sigma_x = -\frac{\theta E}{2(1-2\nu)}$, $\sigma_y = +\frac{3\theta E}{2(1-2\nu)}$

Задача 4.



Из круга вырезан равнобедренный треугольник, как показано на рисунке. При каком угле α момент инерции треугольника относительно центральной оси Z будет максимальным?

Решение

Из треугольника ABD найдем сторону AB

$AB = d \cos \alpha$ (d – диаметр окружности)

Далее из треугольника ABC найдем

$h = AC = AB \cos \alpha = d \cos^2 \alpha$

$b = 2BC = 2AB \sin \alpha = 2d \cos \alpha \sin \alpha$

Момент инерции

$$J_z = \frac{bh^3}{36} = \frac{2d^4}{36} \cos^7 \alpha \sin \alpha$$

Производная

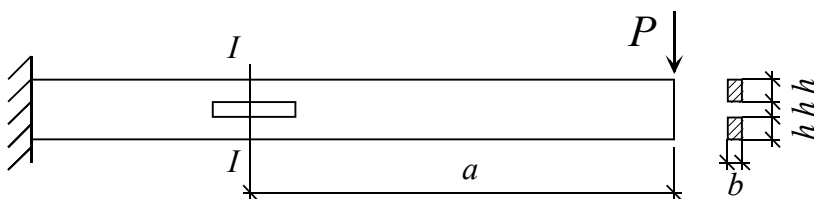
$$\frac{2d^4}{36} (-7 \cos^6 \alpha \sin^2 \alpha + \cos^8 \alpha) = 0$$

$$-7 \sin^2 \alpha + \cos^2 \alpha = 0;$$

$$-7 \operatorname{tg}^2 \alpha = -1;$$

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{1}{\sqrt{7}}$$

Задача 5

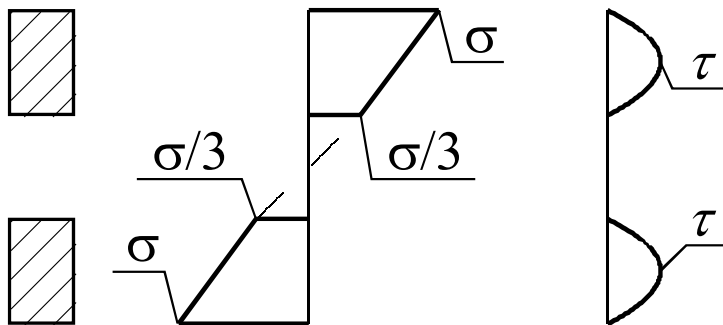


Консольная балка прямоугольного поперечного сечения нагружена силой P . В сечении $I-I$ балка ослаблена прямоугольным вырезом.

Построить эпюры нормальных и касательных напряжений в сечении $I-I$.

Решение.

Эпюры показаны на рисунке.



Момент сопротивления в ослабленном сечении

$$W = \left(2 \left(\frac{bh^3}{12} + bhh^2 \right) \right) \frac{1}{1.5h} = \frac{13}{9} bh^2$$

Нормальные напряжения в сечении

$$\sigma = \frac{9Pa}{13bh^2}$$

Касательные напряжения

$$\tau = \frac{P}{2bh} \frac{3}{2} = \frac{3P}{4bh}$$