

Примеры расчета

Пример 1. Для изображенного на рисунке (Рис. 1) сечения определить положение главных осей инерции и величины главных моментов инерции.

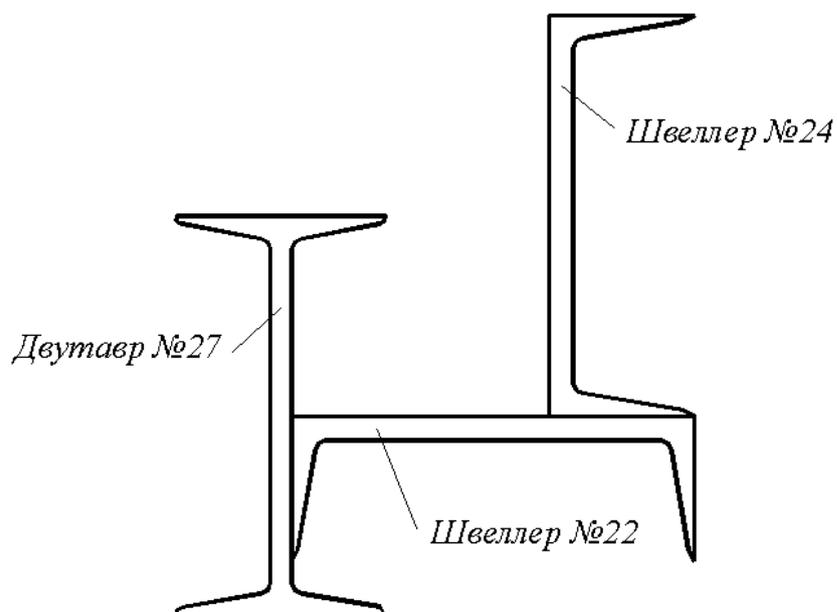


Рис. 1

Решение. 1. Выписываем все данные, необходимые для расчета из ГОСТ 8239–89 и 8240–89.

Для двутавра №27: $F_1 = 40,2 \text{ см}^2$; $b_1 = 12,5 \text{ см}$; $h_1 = 27 \text{ см}$; $d_1 = 0,6 \text{ см}$;
 $I_{x1} = 5010 \text{ см}^4$; $I_{y1} = 260 \text{ см}^4$.

Для швеллера №22: $F_2 = 26,7 \text{ см}^2$; $x_c = 2,21 \text{ см}$; $h_2 = 22 \text{ см}$; $I_{x2} = 151 \text{ см}^4$;
 $I_{y2} = 2110 \text{ см}^4$.

Для швеллера №24: $F_3 = 30,6 \text{ см}^2$; $x_c = 2,42 \text{ см}$; $h_3 = 24 \text{ см}$; $b_3 = 9 \text{ см}$;
 $I_{x3} = 2900 \text{ см}^4$; $I_{y3} = 208 \text{ см}^4$.

2. Определяем положение центра тяжести сечения.

2.1. Пользуясь ГОСТами 8239–89 и 8240–89, проводим центральные оси двутавра и швеллеров через точки C_1 , C_2 и C_3 (Рис. 2).

2.2. Принимаем произвольные оси X и Y . Для удобства дальнейших расчетов проводим их через центр тяжести двутавра. Очевидно, что тогда координаты x_1 и y_1 будут равны нулю. Показываем на чертеже координаты центров тяжести швеллеров относительно произвольных осей (Рис. 3).

2.3. Определяем координаты точек c_1 , c_2 и c_3 относительно принятых произвольных осей:

$$x_1 = 0; \quad x_2 = d_1/2 + h_2/2 = 3 + 11 = 11,3 \text{ см};$$

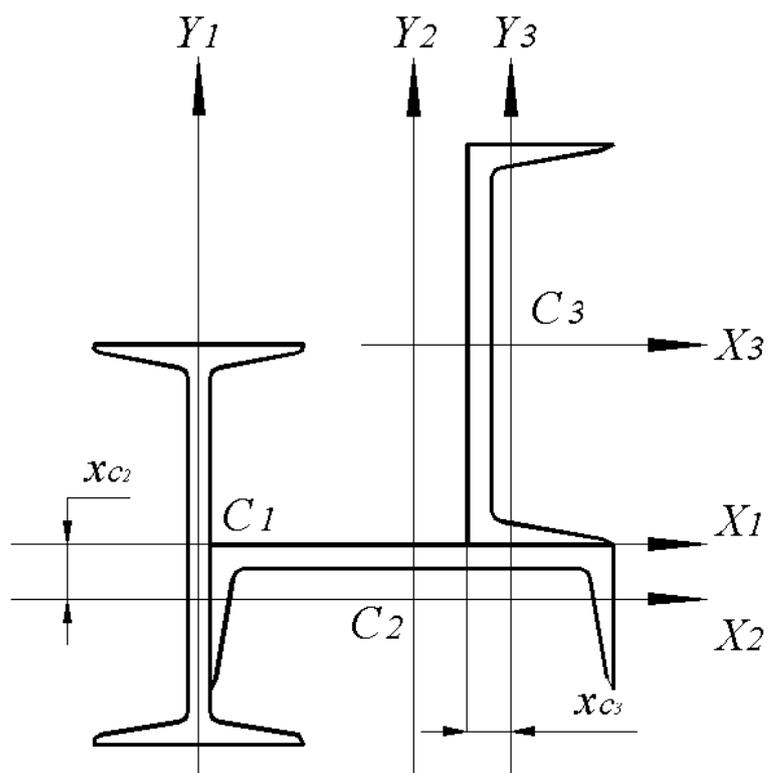


Рис. 2.

$$x_3 = d_1/2 + h_2 - b_3 + x_{c3} = 0,3 + 22 - 9 + 2,42 = 15,72 \text{ см}; y_1 = 0;$$

$$y_2 = -x_{c2} = -2,21 \text{ см}; y_3 = h_3/2 = 12 \text{ см}.$$

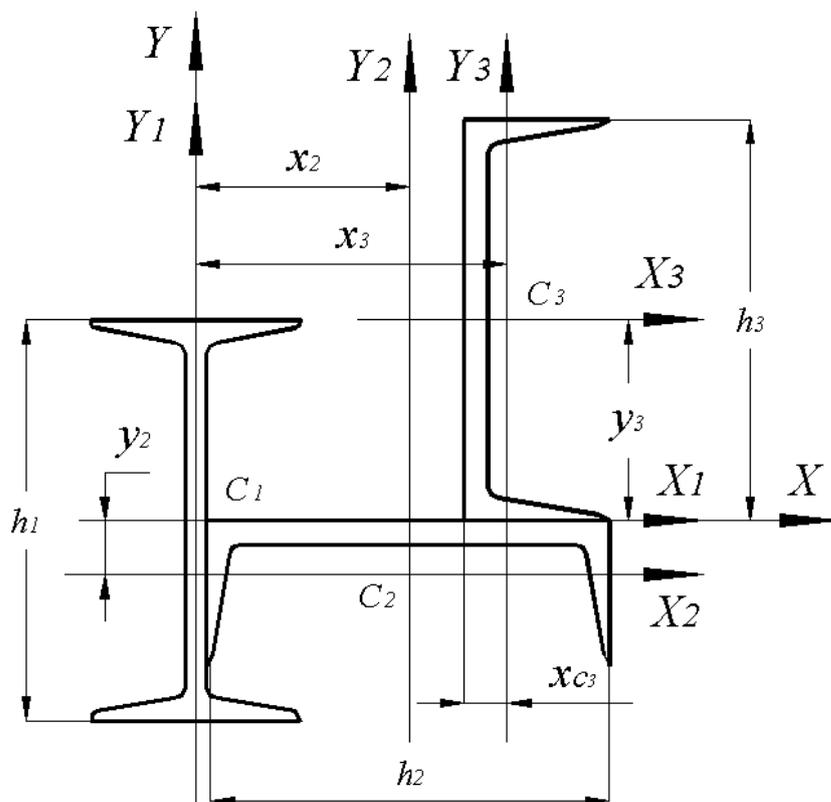


Рис. 3

2.4. Определяем координаты центра тяжести сечения:

$$x_c = (F_1x_1 + F_2x_2 + F_3x_3)/(F_1 + F_2 + F_3) = (40,2 \cdot 0 + 26,7 \cdot 11,3 + 30,6 \cdot 15,72)/97,5 = 8,03 \text{ см};$$

$$y_c = (F_1y_1 + F_2y_2 + F_3y_3)/(F_1 + F_2 + F_3) = [40,2 \cdot 0 + 26,7 \cdot (-2,21) + 30,6 \cdot 12]/97,5 = 3,16 \text{ см}.$$

2.5. Проводим центральные оси сечения, откладывая полученные координаты от произвольных осей.

3. Находим величины осевых и центробежного моментов инерции относительно центральных осей.

3.1. Определяем координаты точек центров тяжести двутавра и швеллеров, входящих в сечение, относительно центральных осей (Рис. 4).

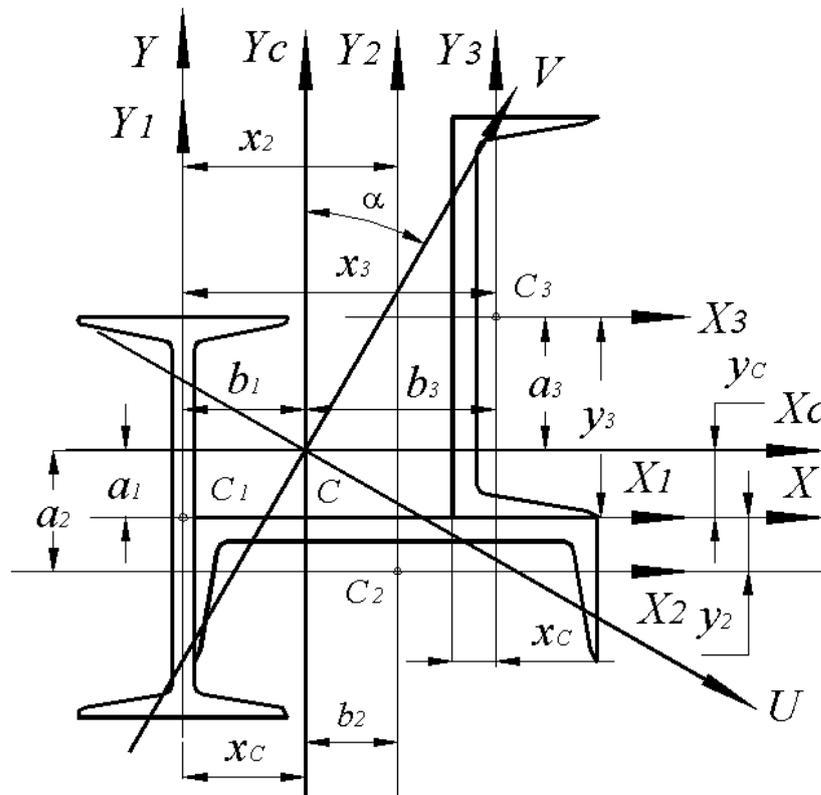


Рис. 4

$$a_1 = y_1 - y_c = 0 - 3,16 = -3,16 \text{ см}; a_2 = y_2 - y_c = -2,21 - 3,16 = -5,37 \text{ см};$$

$$a_3 = y_3 - y_c = 12 - 3,16 = 8,84 \text{ см}; b_1 = x_1 - x_c = 0 - 8,03 = -8,03 \text{ см};$$

$$b_2 = x_2 - x_c = 11,3 - 8,03 = 3,27 \text{ см}; b_3 = x_3 - x_c = 15,72 - 8,03 = 7,69 \text{ см}.$$

3.2. Пользуясь формулами перехода к параллельным осям, находим требуемые моменты инерции:

$$I_{Xc} = I_{X1} + a_1^2 F_1 + I_{X2} + a_2^2 F_2 + I_{X3} + a_3^2 F_3 = 5010 + (-3,16)^2 \cdot 40,2 + 151 + (-5,37)^2 \cdot 26,7 + 2900 + 8,84^2 \cdot 30,6 = 11623,62 \text{ см}^2;$$

$$I_{Yc} = I_{Y1} + a_1^2 F_1 + I_{Y2} + b_2^2 F_2 + I_{Y3} + b_3^2 F_3 = 260 + (-8,03)^2 \cdot 40,2 + 2110 + 3,27^2 \cdot 26,7 + 208 + 7,69^2 \cdot 30,6 = 7265,19 \text{ см}^4;$$

$$I_{XcYc} = I_{X1Y1} + a_1 b_1 F_1 + I_{X1Y1} + a_2 \cdot b_2 F_2 + I_{X3Y3} + a_3 b_3 F_3 =$$

$$= (-3,16)(-8,03) 40,2 + (-5,37) 3,27 26,7 + 8,84 7,69 30,6 = 2631,39 \text{ см}^4.$$

Примечание. Так как швеллер и двутавр – сечения симметричные, их центробежные моменты инерции равны нулю.

4. Определяем положение главных осей инерции:

$$\operatorname{tg} \alpha = -2I_{X_c Y_c} / (I_X - I_Y) = -2 \cdot 2631,39 / (11623,62 - 7265,19) = -1,207.$$

$2\alpha \approx -50^\circ$; $\alpha \approx -25^\circ$. Проводим главные оси. Для этого проведем центральные оси на угол 25° по часовой стрелке, так как поворот осей осуществлялся против часовой стрелки (Рис.3)

5. По формуле определяем величину главных моментов инерции:

$$I_{\max} = 0,5[(I_{X_c} + I_{Y_c}) + \sqrt{(I_{X_c} - I_{Y_c})^2 + 4I_{X_c Y_c}^2}] = 0,5[(11623,62 + 7265,19) + \sqrt{(11623,62 - 7265,19)^2 + 4 \cdot 2631,39^2}] = 12861,02;$$

$$I_{\min} = 0,5[(I_{X_c} + I_{Y_c}) - \sqrt{(I_{X_c} - I_{Y_c})^2 + 4I_{X_c Y_c}^2}] = 0,5[(11623,62 + 7265,19) - \sqrt{(11623,62 - 7265,19)^2 + 4 \cdot 2631,39^2}] = 6027,80.$$

6. Проводим проверку правильности вычисления главных моментов инерции. Применим для этого формулу (2.22).

$$I_{\max} + I_{\min} = I_{X_c} + I_{Y_c}; \quad 12861,02 + 6027,803 = 11623,62 + 7265,19; \\ 18888,82 = 18888,82.$$

Пример 2. Вычислить главные моменты инерции поперечного сечения (Рис. 5).

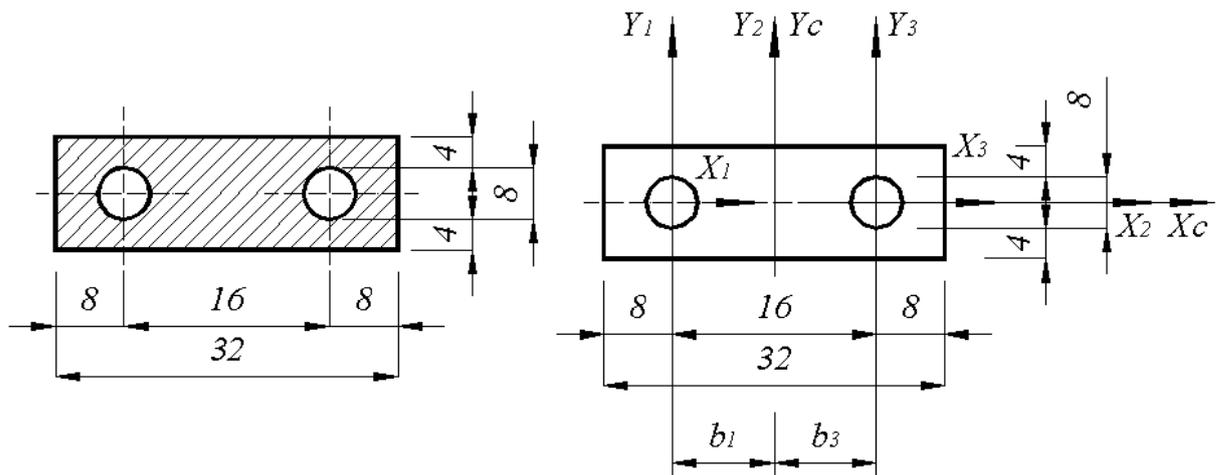


Рис. 5

Рис. 6

Решение. 1. Проводим центральные оси прямоугольника и окружностей (Рис. 6). Так как сечение является симметричным, центральные оси прямоугольника будут одновременно и главными осями.

2. Определяем величину главного момента инерции I_{X_c} :

$I_{Xc} = I_{X1} - (I_{X1} + I_{X3}) = I_{X2} - 2I_{X1}$, так как центральные оси всех трех фигур совпадают с осью X_c . Осевые моменты инерции прямоугольника и круга находим по формулам (2.10) и (2.13).

$$I_{Xc} = (bh^3) / 12 - 2(\pi d^4) / 64 = 32 \cdot 16^3 / 12 - 2 \cdot 3,14 \cdot 8^4 / 64 = 10520 \text{ см}^4.$$

3. Определяем величину главного момента инерции I_{Yc} .

3.1. Мысленно разделим сечение осью Y_c на две фигуры и определим $I_{Y1} = I_{Y3}$. Этот момент инерции определится как разница между моментами инерции квадрата и круга:

$$I_{Y1} = 16^4 / 12 - 3,14 \cdot 8^4 / 64 = 5260 \text{ см}^4.$$

3.2. С помощью формул (2.18) переходим к оси Y_c :

$$I_{Yc} = 2(I_{Y1} + b_1^2 F) = 2(5260 + 8^2 \cdot 16 \cdot 16) = 43288 \text{ см}^4.$$

Пример 3. Вычислить главные моменты инерции поперечного сечения (Рис. 7).

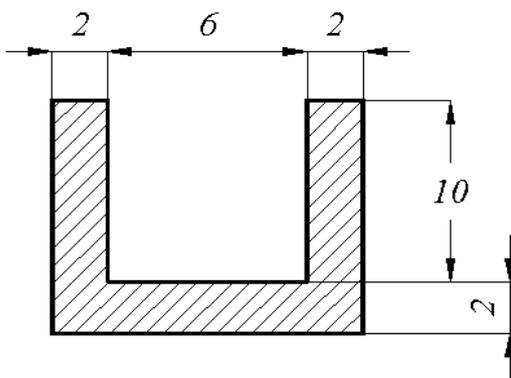


Рис. 7

Р е ш е н и е. 1. Разбиваем сечение на три простых фигуры и в каждой из них проводим центральные оси (Рис. 8).

2. Принимаем, что произвольные оси совпадают с осями X_2 и Y_2 . Очевидно, что центральная ось сечения Y_c совпадет с осью Y_2 и будем определять положение только центральной оси X_c .

3. Определяем координаты центров тяжести фигур, входящих в сечение, относительно произвольной оси: $X_2; y_2 = 0; y_1 = y_3 = 6 \text{ см}$ (Рис.8).

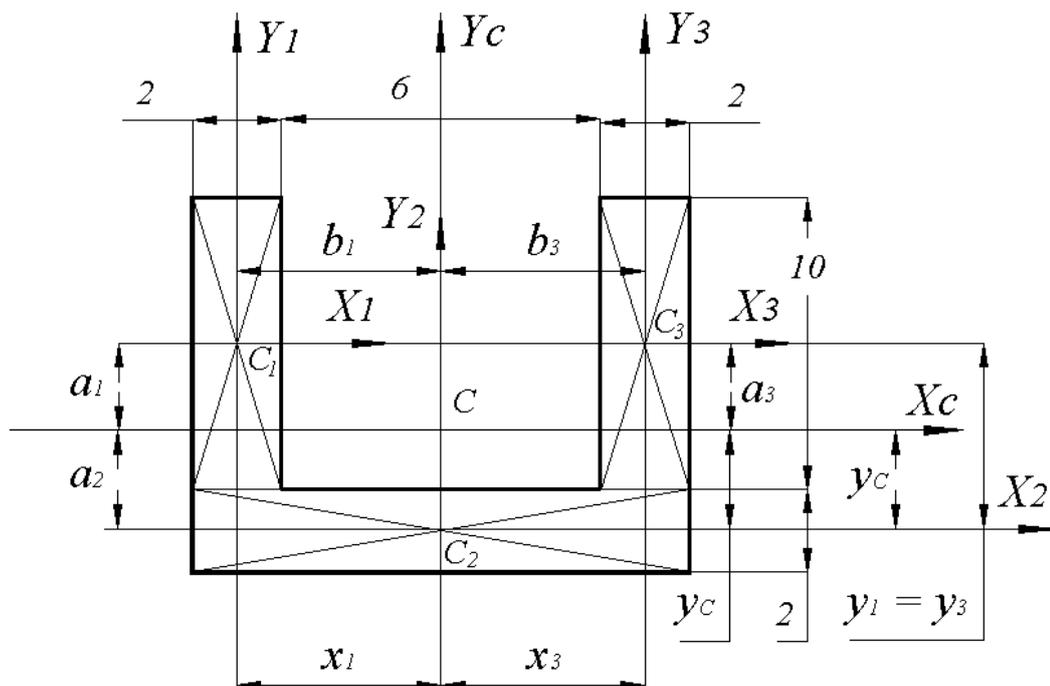


Рис. 8

4. Определяем площади простых фигур:

$$F_1 = F_3 = 10 \cdot 2 = 20 \text{ см}^2; F_2 = 10 \cdot 2 = 20 \text{ см}^2.$$

5. Определяем положение центра тяжести всего сечения:

$$Y_c = (F_1 y_1 + F_2 y_2 + F_3 y_3) / (F_1 + F_2 + F_3) = (20 \cdot 0 + 20 \cdot 6 + 20 \cdot 6) / 60 = 4 \text{ см}.$$

6. Откладываем от оси X_2 4 см и проводим центральную ось X_c .

7. Определяем величины координат центров тяжести простых фигур относительно центральных осей.

$$a_1 = a_3 = y_1 - y_c = 6 - 4 = 2 \text{ см}; a_2 = y_2 - y_c = 0 - 4 = -4 \text{ см}; b_1 = -4 \text{ см};$$

$$b_3 = 4 \text{ см}; b_2 = 0.$$

8. Определяем величину главных моментов инерции:

$$I_{X_c} = I_{X_1} + a_1^2 F_1 + I_{X_2} + a_2^2 F_2 + I_{X_3} + a_3^2 F_3 = 2 \cdot 10^3 / 12 + 2^2 \cdot 20 + 10 \cdot 2^3 / 12 + 4^2 \cdot 20 + 2 \cdot 10^3 / 12 + 2^2 \cdot 20 = 813,3 \text{ см}^4;$$

$$I_{Y_c} = I_{Y_1} + b_1^2 F_1 + I_{Y_2} + b_2^2 F_2 + I_{Y_3} + b_3^2 F_3 = 2^3 \cdot 10 / 12 + 4^2 \cdot 20 + 10^3 \cdot 2 / 12 + 4^2 \cdot 20 + 2^3 \cdot 10 / 12 + 4^2 \cdot 20 = 819,99 \text{ см}^4.$$

Пример 4. Вычислить главные моменты инерции поперечного сечения (Рис. 9).

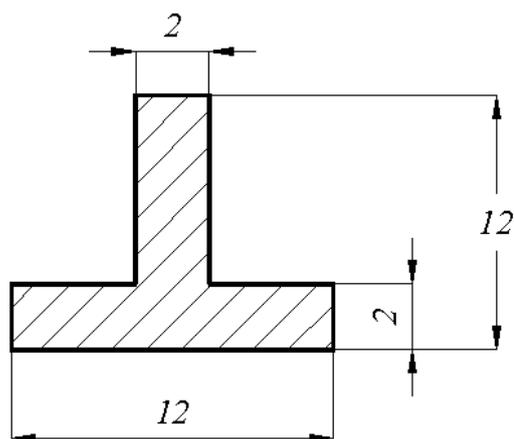


Рис. 9

Решение. 1. Разбиваем сечение на две простые фигуры и в каждой из них проводим центральные оси (Рис. 10).

2. Произвольные оси X и Y проводим через центральные оси нижнего прямоугольника.

3. Так как данное сечение имеет ось симметрии, центральная ось Y_c совпадет с ней и нам остается определить положение оси X_c . Определяем координаты центров тяжести прямоугольников относительно произвольных осей: $y_1 = 0$; $y_2 = 6$ см.

4. Определяем площади прямоугольников:

$$F_1 = 12 \cdot 2 = 24 \text{ см}^2; F_2 = 10 \cdot 2 = 20 \text{ см}^2.$$

5. Определяем положение центра тяжести всего сечения:

$$y_c = (F_1 y_1 + F_2 y_2) / (F_1 + F_2) = (24 \cdot 0 + 20 \cdot 6) / 44 = 2,72 \text{ см}.$$

6. Откладываем от произвольной оси X 2,72 см и проводим центральную ось X_c (Рис. 10).

7. Определяем координаты центров тяжести прямоугольников относительно центральных осей:

$$a_1 = y_1 - y_c = 0 - 2,72 = -2,72 \text{ см}; b_1 = 0; a_2 = y_2 - y_c = 6 - 2,72 = 3,28 \text{ см}; b_2 = 0.$$

8. Определяем величину главных моментов инерции:

$$I_{X_c} = I_{X_1} + a_1^2 F_1 + I_{X_2} + a_2^2 F_2 = 12 \cdot 2^3 / 12 + 2,72^2 \cdot 24 + 2 \cdot 10^3 / 12 + 3,28^2 \cdot 20 = 567,39 \text{ см}^4;$$

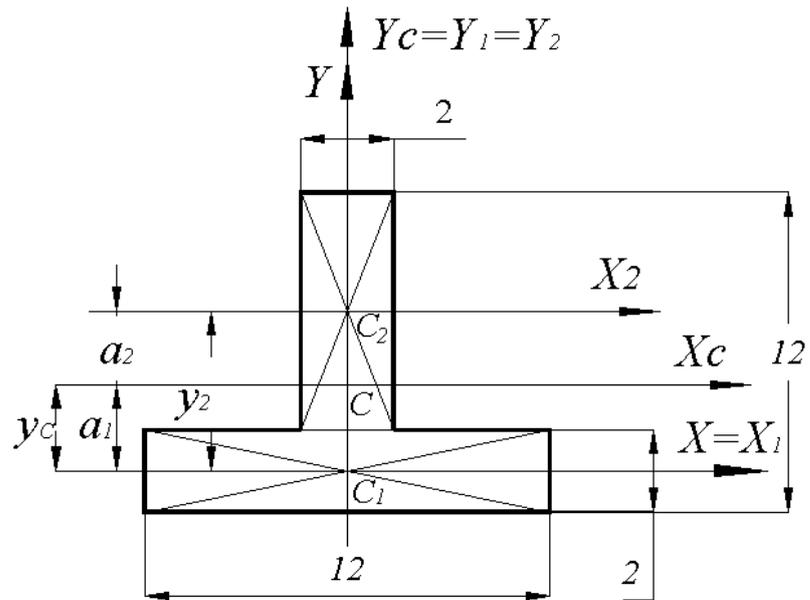


Рис. 10

$$I_{Yc} = I_{Y1} + b_1^2 F_1 + I_{Y2} + b_2^2 F_2 = 12^3 \cdot 2/12 + 0 \cdot 24 + 2^3 \cdot 10/12 + 0 \cdot 20 = 294,66 \text{ см}^4.$$

Пример 5. Для заданного сечения определить величину главных моментов инерции (Рис. 11).

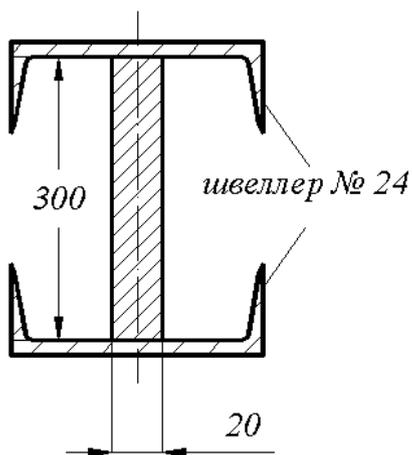


Рис. 11

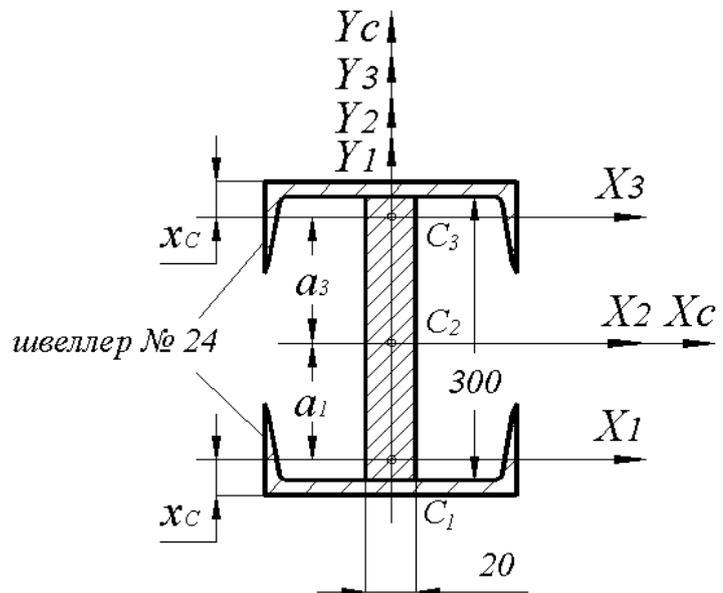


Рис. 12

Решение. 1. Проводим центральные оси фигур, входящих в сечение (Рис. 12).

2. Видно, что центральные оси всех трех фигур Y_1, Y_2, Y_3 совпадают с центральной осью Y_c , поэтому главный момент инерции относительно оси

Y_c , которая одновременно является осью симметрии, следовательно, и главной осью, определится простым суммирование моментов инерции швеллеров и прямоугольника относительно осей Y_1 , Y_2 и Y_3 .

$$I_{Yc} = I_{Y1} + I_{Y2} + I_{Y3} = 2900 + 2^3 \cdot 30 / 12 + 2900 = 5820 \text{ см}^4.$$

3. Главный момент инерции относительно оси X_c определяем с помощью формул перехода к параллельным осям. Определим вначале координаты a_1 , a_2 и a_3 : $a_1 = -30/2 - d - (-x_c) = -15 - 0,56 + 2,42 = -13,14 \text{ см}$;

$a_2 = 0$; $a_3 = -a_1 = 13,14 \text{ см}$.

П р и м е ч а н и е: см. ГОСТ 8240-89.

$$I_{Xc} = I_{X1} + a_1^2 F_1 + I_{X2} + a_2^2 F_2 + I_{X3} + a_3^2 F_3 = 208 + 3,14^2 \cdot 30,6 + 2 \cdot 30^3 / 12 + 208 + 3,14^2 \cdot 30,6 = 101,99 \text{ см}^4.$$