# РАСЧЕТ РЕЗЬБОВЫХ СОЕДИНЕНИЙ, НАГРУЖЕННЫХ ОТРЫВАЮЩЕЙ, СДВИГАЮЩЕЙ СИЛАМИ И ОПРОКИДЫВАЮЩИМ МОМЕНТОМ (НАГРУЗКА КОМБИНИРОВАННАЯ)

Определить диаметр d винтов (болтов или шпилек), крепящих кронштейн к основанию. <u>Винты установлены в отверстия с зазором.</u>

#### Исходные данные:

$$F \coloneqq 24000$$
 Н - внешняя сила, действующая на кронштейн

$$\alpha \coloneqq 0 \cdot \frac{\pi}{180}$$
 - угол наклона силы F к горизонту в град.

# Размеры основания кронштейна прямоугольная форма:

L = 360	длина основания кронштейна
$a \coloneqq 288$	ширина основания кронштейна
l = 180	размер выемки в основании (если она есть)
r = 45	расстояние от ЦМ до оси болтов по оси X
$Z \coloneqq 4$	количество болтов

### Порядок расчета:

Переносим внешние силы с Ц.М. стыка (по правилам механики). Пример расчетной схемы для прямоугольного стыка с выемкой показан на рис.1

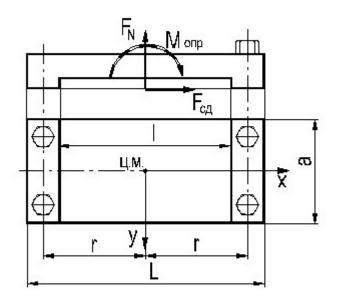


Рис.1

#### 1. Определение внешних сил, действующих на стык

# 1.1. Проекции силы F на оси X и Z (горизинтальную и вертикальную оси):

$$F_x = F \cdot \cos(\alpha)$$
  $F_x = 2.4 \cdot 10^4$  H

$$F_z = F \cdot \sin(\alpha)$$
  $F_z = 0$  H

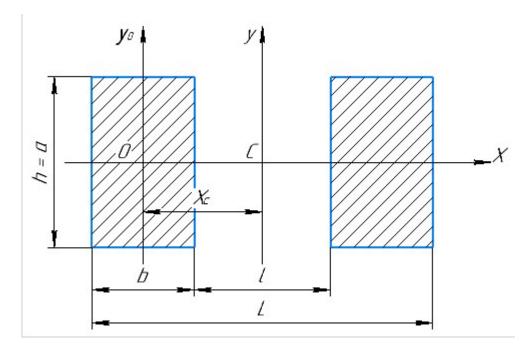
$$F_N \coloneqq F_z$$
  $F_{c\partial s} \coloneqq F_x$ 

#### 1.2. Опрокидывающий момент:

Из условия: 
$$l_{\it nn}\!:=\!450\,{\rm mm}$$
 Длина плеча

$$M_{\textit{onp}}\!\coloneqq\!F_x\!\boldsymbol{\cdot} l_{\textit{nn}} \qquad \qquad M_{\textit{onp}}\!=\!1.08\!\boldsymbol{\cdot} 10^7 \qquad \mathsf{Hmm}$$

#### 2. Геометрические характеристики стыка:



 $h \coloneqq a$ 

$$b \coloneqq \frac{\left(L - l\right)}{2}$$

Площадь сечения

$$A \coloneqq 2 \cdot b \cdot h$$

Момент инерции сечения

$$I_x \coloneqq 2 \cdot \left( b \cdot \frac{h^3}{12} \right)$$
  $Y_{max} \coloneqq \frac{h}{2}$ 

Координата  $X_c$ 

$$X_c \coloneqq 0.5 \cdot l + 0.5 \cdot b$$

$$I_y \coloneqq 2 \boldsymbol{\cdot} \left( h \boldsymbol{\cdot} \frac{b^3}{12} + X_c^2 \boldsymbol{\cdot} b \boldsymbol{\cdot} h \right) \qquad X_{max} \coloneqq 0.5 \boldsymbol{\cdot} l + b$$

Момент сопротивления сечения

$$W_x \coloneqq \frac{I_x}{Y_{max}}$$
  $W_y \coloneqq \frac{I_y}{X_{max}}$ 

$$I_p\!\coloneqq\!I_x\!+\!I_y \qquad \qquad I_p\!=\!1.338 \cdot 10^9\,\mathrm{mm}^4$$

#### 3. Сила затяжки винта из условия нераскрытия стыка

3.1. Условие нераскрытия стыка: 
$$s_{min} = s_{3am} - s_{FN} - s_{Monp}$$
 (1)

Минимально допустимое напряжение на стыке :

 $s_{min}$ =0,2...0,5 МПа - для стыка металл-бетон,

 $s_{min}$ =1,0...2,0 МПа - для металлических стыков

Принимаем  $\sigma_{min} \coloneqq 2 \ \mathsf{M} \square \mathsf{a}$ 

Коэффициент основной нагрузки:

с=0,2...0,3 -для металлических стыков,

с=0,7...0,8 - для стыка металл с бетоном

Принимаем  $\chi \coloneqq 0.3$ 

$$\sigma_{Fz}$$
:=  $\dfrac{F_N \cdot (1-\chi)}{A}$   $\sigma_{Fz}$  =  $0$  МПа - напряжение на стыке от отрывающей силы

$$\sigma_{Monp}$$
:= $M_{onp}$  -  $\frac{\left(1-\chi\right)$  -  $X_{max}}{I_y}$   $\sigma_{Monp}$  =  $1.389$  МПа - напряжение на стыке от опрокидывающего момента

# Из условия нераскрытия стыка (1) определяем напряжение на стыке, вызванное силой затяжки:

$$\sigma_{\text{3am}} := \sigma_{min} + \sigma_{Fz} + \sigma_{Monp}$$

$$\sigma_{3am} = 3.389$$
 M $\Pi$ a

$$s_{\text{3am}} = \frac{F_{\text{3am}}}{A_{\text{cm}}} (2)$$

# 3.2. Из уравнения (2) находим необходимую силу затяжки:

$$F_{\operatorname{3am1}} \coloneqq \sigma_{\operatorname{3am}} \cdot \frac{A}{Z} \qquad F_{\operatorname{3am1}} = 4.392 \cdot 10^4 \qquad H$$

#### 4. Сила затяжки из условия несдвигаемости:

### Сила затяжки из условия несдвигаемости:

$$F_{mp} = K_{cu} \cdot F_x$$
 или  $F_{sam} \cdot f \cdot Z \cdot i - F_N(1-c) \cdot f \cdot i = K_{cu} \cdot F_x$  (3)

Из уравнения (3) определяем силу затяжки:

Коэффициент запаса по несдвигаемости  $K_{cu}$  = 1,3...1,5  $K_{cu}$  := 1.5

#### Коэффициент трения

## Значение коэффициента трения f

Характеристика пары трения	f
В резьбе крепежных болтов (винтов, шпилек) без покрытия и смазочных материалов	0,12 - 0,15 0,15 - 0,2
На торцах гаек, головок винтов и других металлических поверхностях, прошедших механическую обработку и работающих без смазки	
В соединении металл - бетон	0,4
В соединении металл – фрикционная обкладка	0,42
В соединении металл - резина	0,35
В резьбе передачи винт-гайка скольжения (со смазочным материалом)	0,1

ПРИМЕМ коэффициент трения  $f \coloneqq 0.42$ 

 $i\!\coloneqq\!1$  - число рабочих стыков

$$F_{\mathit{3am2}} \coloneqq \frac{\left( K_{\mathit{cu}} \! \cdot \! F_x \! + \! F_N \! \cdot \! \left( 1 \! - \! \chi \right) \! \cdot \! f \! \cdot \! i \right)}{Z \! \cdot \! f \! \cdot \! i} \! = \! 2.143 \! \cdot \! 10^4 \; \, \mathrm{H}$$

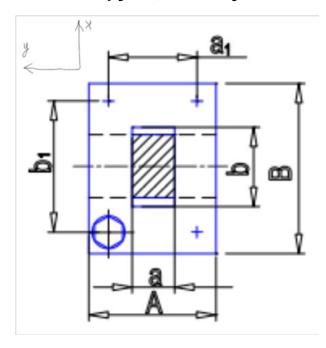
### Силу затяжки принимаем большую из двух полученных

$$F_{\mathit{sam}} \coloneqq \max \left( F_{\mathit{sam2}}, F_{\mathit{sam1}} \right)$$

$$F_{\text{3am}} = 4.392 \cdot 10^4$$
 H

### 5. Внешняя нагрузка, действующая на винт

# Внешняя нагрузка, действующая на винт (болт, шпильку)



Из условия:  $l_{nn} \coloneqq 450$ мм

$$B \coloneqq 0.8 \cdot l_{n\pi}$$

$$A \coloneqq 0.8 \cdot B$$

$$c \coloneqq 0.5 \cdot B$$

$$b_1 \coloneqq 0.5 \cdot (B - c)$$

$$a_1 = 0.8 \cdot b_1 = 72$$
 MM

Расстояния по оси У от Ц.М. стыка до оси винтов

$$y_{\mathit{b1}} \coloneqq \frac{a_1}{2}$$
  $y_{\mathit{b1}} = 36 \; \mathrm{mm}$ 

$$y_{\mathsf{F}max} \coloneqq y_{\mathsf{F}1}$$

$$F_{\scriptscriptstyle{ extstyle extstyle H}} \! := \! rac{F_N}{Z} \! + \! rac{M_{onp} \! \cdot \! y_{\scriptscriptstyle{ extstyle Emax}}}{4 \cdot \! y_{\scriptscriptstyle{ extstyle En}}^2} \hspace{1.5cm} F_{\scriptscriptstyle{ extstyle extstyle H}} \! = \! 7.5 \cdot \! 10^4 \hspace{1mm} ext{H}$$

### Суммарная нагрузка, действующая на винт с учетом его скручивания при затяжке

$$F_6 \coloneqq 1.3 \cdot F_{aam} + \chi \cdot F_{BH}$$

$$F_6 = 7.96 \cdot 10^4 \text{ H}$$

#### 6. Допускаемые напряжения

### Допускаемые напряжения для расчета болта на растяжение:

Задайте класс прочности винтов и выберите для него минимальное значение предела текучести (по табл.3):

Принимаем класс прочности  $\sigma_T = 320$  МПа

Коэффициент запаса прочности при контролируемой затяжке  $s_{T}$ =1,2...1,5

Принимаем  $s_T = 1.2$ 

Тогда допускаемые напряжения равны:

$$[\sigma]_p$$
:= $rac{\sigma_T}{s_T}$   $[\sigma]_p$ =  $266.667$  МПа

7. Требуемый диаметр винта (внутренний диаметр по дну впадины резьбы)

$$d_3 \coloneqq \sqrt{4 \cdot \frac{F_6}{\pi \cdot [\sigma]_p}}$$

$$d_3 = 19.495$$
 MM

Выбираем из табл. 6 по найденному d3 винты ..... Класс прочности 4 ....

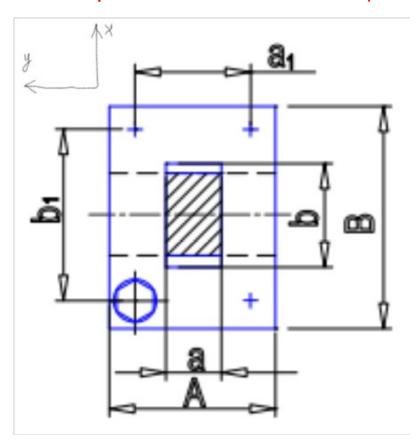
$$d\!\coloneqq\!24$$
 - диаметр резьбы, мм

Диаметр описанной окружности гайки

$$D = \text{round} (1.6898 \cdot d + 0.0133) D = 41$$
 MM

#### Проверка возможности установки винтов полученного размера в кронштейне.

**Если ограничения не выполняются. Необходимо уменьшить диаметр винтов** (т.е. изменить класс прочности или количество винтов).



$$answer \coloneqq \left( \frac{D}{2} \! \leq \! \frac{\left( \! A \! - \! a_1 \! \right)}{2} \right) \! \wedge \! \left( \frac{D}{2} \! \leq \! \frac{\left( \! B \! - \! b_1 \! \right)}{2} \right)$$

answer = 1

Если answer = 1, значит винты с таким диаметром возможно установить в кронштейн

ВЫВОД : Ограничения выполняются, следовательно обеспечивается возможность установки болтов кронштейн.

# 8. Проверка прочности основания стыка (только для бетонного основания)

В данном случае не нужно