### 3. ПОДБОР СЕЧЕНИЙ ДЕРЕВЯННЫХ ЭЛЕМЕНТОВ СПЛОШНОГО СЕЧЕНИЯ

#### 3.1 ЦЕНТРАЛЬНОЕ РАСТЯЖЕНИЕ

$$\sigma = \frac{N}{F_{\rm HT}} \le R_{\rm p}$$

где N - расчетная продольная сила;

 $R_{\rm p}$  - расчетное сопротивление древесины растяжению вдоль волокон;

 $F_{_{
m HT}}$  - площадь поперечного сечения элемента нетто.

#### Алгоритм расчета:

1. Согласно назначению проектируемого элемента принимаем по таблице 3.1 предельную гибкость λ<sub>макс</sub>

#### Таблица 3.1 - Предельные гибкости элементов конструкций

Наименование элементов конструкций	Предельная гибкость <mark>д</mark> макс		
1. Сжатые пояса, опорные раскосы и опорные стойки ферм, колонны	120		
2. Прочие сжатые элементы ферм и других сквозных конструкций	150		
3. Сжатые элементы связей	200		
4. Растянутые пояса ферм в вертикальной плоскости	150		
5. Прочие растянутые элементы ферм и других сквозных конструкций	200		
Для опор воздушных линий электропередачи:			
6. Основные элементы (стойки, приставки, опорные раскосы)	150		
7. Прочие элементы	175		
8. Связи	200		

$$\lambda = \frac{l_0}{r} \longrightarrow r = \frac{l_0}{\lambda}$$

2. Зная длину элемента, способ его закрепления (µ) и предельную гибкость определим требуемый радиус инерции прямоугольного сечения

$$r = \sqrt{\frac{I}{F}} = \sqrt{\frac{bh^3}{12}} = \sqrt{\frac{h^2}{12}} = \frac{h}{\sqrt{12}} \approx 0,289h$$

#### 3. Из условия предельной гибкости определяем h

$$h = \frac{l_o}{0,289 \cdot \lambda_{ma\kappa c}} = 3,464 \cdot \frac{l_0}{\lambda_{ma\kappa c}}$$

### 4. Определяем минимальную требуемую ширину сечения

$$b = \frac{N}{h \cdot R_p}$$

5. Далее увязываем *b* и *h* с сортаментом на древесину по ГОСТ 24454-86\*E

#### 3.2 ЦЕНТРАЛЬНОЕ СЖАТИЕ

Условие устойчивости сжатых элементов

$$\sigma = \frac{N}{\varphi F_{\text{pac}}} \le R_{\text{c}}$$

## Рекомендуемый сортамент пиломатериалов по ГОСТ (8486-86\*E)

Толщина, мм	Ширина, мм									
16	75	100	125	150	-	-	-	-	-	
19	75	100	125	150	175	-	-	-	-	
22	75	100	125	150	175	200	225	-	-	
25	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
32	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
40	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
44	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
50	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
60	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
75	75	100	125	150	175	200	225	250	275	
100	-	100	125	150	175	200	225	250	275	
125	-	-	125	150	175	200	225	250	-	
150	-	-	-	150	175	200	225	250	-	
175	-	-	-	-	175	200	225	250	-	
200	-	-	-	-	-	200	225	250	-	
250	-	-	-	-	-	-	-	250	-	

# 1. Назначаем ширину сечения b назначаем либо из условия предельной гибкости $\lambda_{makc}$ , либо из условия обеспечения монтажной жесткости согласно справочных данных

	ALL AND ASSESSED OF THE PARTY O	CONTRACTOR OF THE PROPERTY OF	[14] [2] [2] [4] [4] [4] [4] [4] [4] [4] [4] [4] [4	BEFORE THE TANK A LITTLE	A3 1 12 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1
Вид конструкций	нструкций Пролет <i>l</i> ,		Вид	Пролет	Шири-
	M	на	конструкций	l,	на
		сечения		M	сечения
		<i>b</i> , мм			<i>b</i> , мм
Балки, арки,	До 18	120	Фермы с разрезным	До 15	120
фермы с	21-24	140	верхним поясом и	18-21	140
неразрезным			рамы с зубчатым	10-21	
верхним поясом и	27-30	170	соединением в	24	170
гнутоклееные	33-36	210	карнизном узле	27-30	210
рамы		210		27 30 	210

**2.** Находим коэффициент продольного изгиба  $\varphi$  находим по формуле, предполагая что гибкость проектируемого элемента будет  $\lambda > 70$ .

$$\varphi = \frac{3000}{\lambda^2} = \frac{3000}{\left(\frac{\sqrt{12} \cdot l_0}{h}\right)^2} = \frac{3000 \cdot h^2}{12 \cdot l_0^2}$$

$$\varphi = 250 \cdot \frac{h^2}{l_0^2}$$

#### С учетом этого

$$\frac{N}{\varphi F_{\text{pac}}} = \frac{N}{250 \cdot \frac{h^2}{l_0^2} \cdot bh} = \frac{N}{250 \cdot \frac{bh^3}{l_0^2}} \le R_{\text{c}}$$

#### 3. Тогда требуемая высота сечения

$$h = \sqrt[3]{\frac{N \cdot l_0^2}{250 \cdot b \cdot R_c}}$$

4. Далее увязывают размеры с сортаментом и проверяют гибкость. Если гибкость больше 70, то расчет завершен. Если меньше или равно, то пересчитывают коэффициент продольного изгиба и проверяют устойчивость.

#### 3.3. ПОПЕРЕЧНЫЙ ИЗГИБ

1. Назначают ширину сечения b по сортаменту пиломатериалов

Из условия прочности по скалывающим напряжениям

$$\frac{QS'_{\delta p}}{I_{\delta p}b_{pac}} = \frac{Q \cdot \frac{bh^2}{8}}{\frac{bh^3}{12} \cdot b} = 1,5 \cdot \frac{Q}{bh} \le R_{c\kappa}$$

### 2. Высота поперечного сечения определяется из условия прочности по скалывающим напряжениям

$$h = \frac{1.5 \cdot Q}{b \cdot R_{c\kappa}}$$

#### и из условия прочности по нормальным напряжениям

$$\frac{M}{W} = \frac{M}{bh^2} = \frac{6 \cdot M}{bh^2} \le R_u$$

Высота поперечного сечения будет равна из условия прочности по нормальным напряжениям

$$h = \sqrt{\frac{6 \cdot M}{b \cdot R_u}}$$

Из условия недопущения предельных прогибов (например, для балки загруженной равномерно распределенной нагрузкой) без учета деформаций сдвига

$$\frac{f}{l} = \frac{5}{384} \cdot \frac{q^{H} \cdot l^{3}}{E \cdot I} = \frac{5}{384} \cdot \frac{q^{H} \cdot l^{3}}{E \cdot \frac{bh^{3}}{12}} = \frac{q^{H} \cdot l^{3}}{6,4 \cdot E \cdot bh^{3}} \le \left[\frac{f}{l}\right]$$

### 3. Высота поперечного сечения из условия недопущения предельных прогибов

$$h = l \cdot \sqrt{\frac{q''}{6,4 \cdot b \cdot E \cdot \left[\frac{f}{l}\right]}}$$

- 4. Принимают наибольшую высоту сечения h из трех рассчитанных и увязывают с сортаментом.
- 5. Затем проверяют устойчивость плоской формы деформирования и прогиб с учетом сдвига.

$$\frac{M}{\varphi_{M}W_{\delta p}} \leq R_{_{\mathrm{II}}}$$

$$f = f_0 \left[ 1 + c \left( \frac{h}{l} \right)^2 \right]$$

#### 3.4. КОСОЙ ИЗГИБ 🥘

1. Из условия прочности по нормальным напряжениям находим ширину сечения

$$b = 1.8173 \sqrt{\frac{M_x \cdot ctg\alpha + M_y}{R_W \cdot ctg^2\alpha}}$$

2. Далее находят h, увязывают размеры с сортаментом и проверяют прогиб.

$$h = b \cdot ctg\alpha$$

### 3. 5. ВНЕЦЕНТРЕННОЕ РАСТЯЖЕНИЕ И РАСТЯЖЕНИЕ С ИЗГИБОМ

1. Назначают ширину сечения *b* по сортаменту пиломатериалов.

Из условия прочности по нормальным напряжениям

$$\frac{N}{F_{\text{pac}^{\text{u}}}} + \frac{MR_p}{W_{\text{pac}^{\text{u}}}R_{\text{u}}} = \frac{N}{bh} + \frac{6 \cdot M \cdot R_p}{R_u \cdot bh^2} \le R_p$$

### 2. Далее находят *h*, увязывают размеры с сортаментом и проверяют прогиб.

$$h = \frac{R_u \cdot N \pm \sqrt{(R_u \cdot N)^2 + 24 \cdot b \cdot R_p^2 \cdot R_u \cdot M}}{12 \cdot M \cdot R_p}$$

#### 3.6 ВНЕЦЕНТРЕННОЕ СЖАТИЕ И СЖАТИЕ С ИЗГИБОМ

Условие прочности по нормальным напряжениям:

$$\frac{N}{F_{\text{pac4}}} + \frac{M_{\text{д}}}{W_{\text{pac4}}} = \frac{N}{bh} + \frac{6 \cdot M}{\xi \cdot bh^2} \le R_c$$

#### Как правило коэффициент находится в пределах

$$\xi = 0.6 \div 0.8$$

1. Назначают b. Далее находят h, увязывают размеры с сортаментом и проверяют прогиб.

$$h = \frac{N \pm \sqrt{N^2 + 40 \cdot b \cdot R_c \cdot M}}{2 \cdot b \cdot R_c}$$

2. Далее увязывают размеры с сортаментом и выполняют все проверки.