ЛЕКЦИЯ 2

ТЕМА ЛЕКЦИИ - СОЕДИНЕНИЯ МЕТАЛЛИЧЕСКИХ КОНСТРУКЦИЙ

План лекции:

- сварные соединения;
- болтовые и заклепочные соединения;
- особенности работы и расчет фрикционных

соединений на высокопрочных болтах

2.1 Сварные соединения

Соединения металлических конструкций предназна-чены для сопряжения отдельных элементов между собой. Выбор вида соединения зависит от вида напряженного состояния соединяемых элементов; величины и характера действующей нагрузки; формы сопрягаемых элементов; условий работы соединения и др.

В металлических конструкциях применяют сварные, болтовые и заклепочные соединения.

Сварные соединения – наиболее распространенные соединения. Они требуют на изготовление меньше времени и металла по сравнению с заклепочными и болтовыми соединениями.

Недостатки сварных соединений:

1. Возникновение при сварке внут

- 1. Возникновение при сварке внутренних остаточных напряжений, что усложняет работу соединения при динамических нагрузках и при низких температурах, способствует хрупкому разрушению.
- 2. Выполнение сварки часто бывает затрудненно при монтаже конструкций и

заводских условиях, так и при монтаже на строительной площадке. Сварка упрощает конструктивную форму соединения, дает экономию металла. Применение сварных соединений значительно уменьшает трудоемкость изготовления конструкций.

В строительстве применяется главным образом электродуговая сварка: ручная, автоматическая и полуавтоматическая, а также электрошлаковая.

Ручная электродуговая сварка – универсальна и широко распространена, так как может выполняться в любом пространственном положении. Она часто применяется при монтаже в труднодоступных местах, где механизированные способы сварки не могут быть применены.

Электроды применяемые для ручной сварки, делятся на несколько типов по значению временного сопротивления металлического шва. Например: электрод Э42 позволяет получить шов имеющий $\sigma_{\ell} \ge 410$ МПа и применяется для сварки сталей имеющих $\sigma_{\ell} \le 430$ МПа, Э50 – дает соответственно $\sigma_{\ell} \ge 490$ МПа и применяются для сварки сталей с $\sigma_{\ell} \le 520$ МПа.

Добавление к названию электрода А – данные электроды дают металл, обладающий повышенной пластичностью, характеризуемой относительным удлинением и повышенной ударной вязкостью.

Нормативные и расчетные сопротивления металла швов сварных соединений с угловыми швами

Таблица 56 Сварочные материалы R_{min}, MΠA (krc\cm²) R_M MПa (кгс/см²) тип электрода марка проволоки (no FOCT 9467) CB-08, CB-08A 342,342A 410 (4200) 180 (1850) 346.346A Св-08ГА 450 (4600) 200 (2050) 350,350A Св-10ГА, Св-08Г2С, Св-08Г2СЦ, 490 (5000) 215 (2200) ПП-АН8, ПП-АН3 Св-08Г2С*, Св-08Г2СЦ*, Св-10НМА, 590 (6000) 360 240 (2450) Св-10Г2 370 Св-10ХГ2СМА, Св-08ХН2ГМЮ 685 (7000) 280 (2850) 385 835 (8500) 340 (3450)

*Только для швов с катетом $k_i \le 8$ мм в конструкциях из стали с пределом текучести 440 МПа (4500 кгс/см²) и более.

в таблище за С	11/111 1 K 3.04-20) - 2002 "C1	alibrible K	онструкции	і. Пормы		
проектирования» п	іомещены рекомен	ндуемые св	арочные м	иатериалы	для сварки		
различных марок о	стали. Из таблиць	ы видно, чт	го сталям	различной	прочности		
рекомендуются различные марки сварочной проволоки и типы электродов,							
имеющих разное с	Приложение 2 Обязательное						
МАТЕРИАЛЫ ДЛЯ СОЕДИНЕНИЙ СТАЛЬНЫХ КОНСТРУКЦИЙ И ИХ РАСЧЕТНЫЕ СОПРОТИВЛЕНИЯ							
Материалы для сварки, соответствующие стали Таблица 55							
	B.		Материаль	ы для сварки			
Группы конструкций в климатических районах	Стали	под ф	ПЮСОМ	в углекислом газе (по ГОСТ 8050) или в его смеси с арго ном (по ГОСТ 10157)	покрытыми электродами типов по ГОСТ 9467		
1							
		флюсов (по ГОСТ 9087)		й проволоки СТ 2246)			
2, 3 и 4 - во всех районах, кроме I ₁ , I ₂ , II ₂ , и II ₃	С235. С245, С255, С275, С285, 20, Ст3кп, Ст3пс, Ст3сп	AH-348-A, AH-60	Св-08А, Св-08ГА		942, 946		
	С345, С345Т, С375, С375Т, С390, С390Т, С390К, С440, 16Г2АФ, 09Г2С	AH-47, AH-43, AH-17-M, AH-348-A ¹	Св-10НМА, СВ-10Г2 ² , Св-08ГА ² , Св-10ГА ²	Св-08Г2С	350		
	C345K	AH-348-A	Св-08Х1ДЮ	Св-08ХГ2СДЮ	950A³		

Продолжение таблицы 55 Материалы для сварки в углекислом газе (по ГОСТ

Группы конструкций в климатических районах	Стали	под флюсом		8050) или в его смеси с арго ном (по ГОСТ 10157)	покрытыми электродами типов по ГОСТ 9467
			Марки		11
		флюсов (по ГОСТ 9087)		і проволоки СТ 2246)	
	C235, C245, C255, C275, C285, 20, СтЗкп, СтЗпс, СтЗсп	AH-348-A	Св-08А, Св-08ГА		Э42A, Э46A
1 - во всех районах; 2, 3 и 4 - в районах I ₁ , I ₂ , II ₂ , и II ₃	C345, C345T, C375, C375T, 09F2C	AH-47, AH-43, AH-348-A ¹	Св-10НМА, СВ-10Г2 ² , Св-08ГА ² , Св-10ГА ²	Св-08Г2С	Э50A
	С390, С390Т, С390К, С440, 16Г2АФ	AH-47, AH-17-M, AH-348-A ¹	Св-10НМА, СВ-10Г2 ² , Св-08ГА ² , Св-10ГА ²		350A
1	C345K	AH-348-A	Ca-08X1/IIO	Ca-	Э50A ³
	С590, С590К, С590КШ	AH-17-M	Св- 08ХН2ГМЮ Св-10НМА	Св- 10ХГ2СМА, Св-08ХГСМА Св-08Г2С	960, 970
Расчетные сог	тротивления свар	ных соедин	-	•	

соединений и напряженных состояний следует определять по формулам, приведенным в таблице 3.

Сжатие. Растяжение и изгиб $R_{wy} = R_y$ Стыковые при автоматической, По пределу текучести R" полуавтоматической или ручной сварке с физи ческим контролем каче ства швов По временному

Напряженное состояние

Сварные

соединения

Таблица 3

Расчетные

сопротивления

сварных соединений

Условное

обозна-

чение

R. $R_{w_0} = R_{v_0}$ сопротивлению Растяжение и изгиб при $R_{**} = 0.85 R_{*}$ автоматической, полу автома-По пределу текучести R_w тической или ручной сварке $R_{wx} = R_{x}$ R., Сдвиг Срез (условный) С угловыми $R_{wf} = 0.55 \frac{R_{wurn}}{K_{wm}}$ швами R По металлу шва

По металлу границы R_{wz} R., = 0,45 Run сплавления

Автоматическая и полуавтоматическая сварка - под флюсом осуществляется автоматом с подачей сварочной проволоки $d = 2 \div 5$ мм без покрытия. Дуга возбуждается под слоем флюса, флюс расплавляется легирует расплавленный металл с содержащимся в нем примесями и надежно защищает его от

соприкосновения с воздухом. Металл получается чистым с меньшим количеством вредных примесей - O₂, N.

Благодаря хорошей теплозащите, расплавленный металл под слоем флюса остывает медленно, хорошо освобождается от пузырьков газов и шлака, и отличается значительной плотностью и частотой. Большая сила тока, хорошая теплозащита шва обеспечивают глубокое проплавление и большую скорость сварки. К недостаткам этой сварки относятся: затрудненность выполнения швов в вертикальном и потолочном положении в стесненных условиях. Электрошлаковая разновидность сварки плавлением, этот тип сварки удобен для вертикальных стыковых швов толщиной 20 мм и более. Процесс сварки ведется голой электродной проволокой под слоем расплавленного шлака, сварочная волна защищена с боков медными формирующими шов ползунами, охлажденными проточной водой. Качество шва

выполняемого этим

Сварка в среде CO_2 ведется голой электродной проволокой $d=1,4\div 2$ мм, CO_2 при высоких температурах активно взаимодействует со сталью, окисляет её, что компенсируется повышенным содержанием раскислителей в электродной проволоке. Сварка в среде CO_2 может выполнятся в любом пространственном положении. Производительность этой сварки на 15-20% выше полуавтоматической под флюсом.

Виды сварных соединений. Различают следующие виды сварных соединений: стыковые, внахлестку, угловые, тавровые (впритык), таблица 2.1.

Таблица 2.1 - Виды сварных соединений

Внахлестку					Комбиниро-	Впритык				
DUILOIN	Без нан	сладок	С наклаб	Эками	ванные					
Стыковой	Угловые швы			Угловые швы				Лобовой и	Угловы	е швы
25.040.05.200.020	Фланговый	Лобовой	Фланговый	Лобовой	угловые швы	В тавр	В угол			
N	20 20 20 20 20 20 20 20 20 20 20 20 20 2	$N = \begin{bmatrix} & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & & \\ & & & & \\ & & & & \\ & & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & \\ & \\ & & \\ & \\ & & \\ & & \\ & \\ & & \\ & \\ & & \\ & \\ & & \\ & \\ $				N				

Таблица 2.2 – Виды швов и пределы толщин свариваемых элементов

зависимости от вида сварки, мм

Шов		Эскиз	Автоматичес- кая и полу- автоматичес- кая под флю- сом по ГОСТ 8713—79	Электроду- говая ь за- щитных газах по ГОСТ 14771—76 с изм.	Ручная электродуго- вая по ГОСТ 5264—80
			двусторонн	яя нли с подвар	окой корня
	Без разделки кро- мок	F	220	3—12	2—8
Стыкс- вой	V-образный		14—34	8—60	1050
	Х-образный	F	20—60	12-120	1260
Тавро- вый	Без разделки кро- мок		3—40	240	2—30
	Со сплошным про- плавлением		16—40	12—80	12—60

1 MOOHIM M PACACHI CHIDIROODIX MOOD.

l – фактическая длина шва;

Напряжение в стыковом шве, расположенном перпендикулярно оси элемента

$$\sigma = N/t \cdot l_w \le R_{wy} \gamma_c,$$

где N – расчетное усилие; t – наименьшая толщина соединительных элементов; l_w – расчетная длина шва, равная его полной длине, если начало и конец шва выведены за пределы стыка, или l_w = l – 2 t, где

R_{wy} – расчетное сопротивление сварного стыкового соединения сжатию или растяжению;
 γ_c – коэффициент условий работы.
 Расчетное сопротивление стыкового шва при сжатии и при растяжении соединения, проверенного физическими

методами контроля R_{wy} = R_y ; при растяжении не проверенного физическими методами контроля

металла и в стыкуемом элементе действующие напряжения превышают R_{wu} – для увеличения шва его делают косым. Косые швы с наклоном реза tga = 2:1, как правило, равнопрочны с основным металлом и не требуют

меньше расчетного сопротивления основного

проверки. Если приходится рассчитывать косые швы (при вибрационной нагрузке), то, расположив действующие усилие на направления перпендикулярно оси шва и вдоль шва, находим

Перпендин $\tau_{w} = \frac{N \cdot \cos \alpha}{t \cdot l_{w}} \le R_{wy} \gamma_{c}$ ВДОЛЬ ШВа $\tau_{w} = \frac{N \cdot \cos \alpha}{t \cdot l_{w}} \le R_{wy} \gamma_{c}$ - расчетная длина косого шва. При действии изгибающего момента на соединение

$$\sigma = \frac{M}{W_{\text{\tiny out}}} \le R_{\text{\tiny wy}} \gamma_{\text{\tiny o}}$$

 $\sigma = \frac{M}{W_{w}} \le R_{w} \gamma_{s}$ где - момент сопротивления шва. Свар $W_{w} = \frac{t \cdot l_{w}^{2}}{6}$ ковые соединения, работающие одновременно на нормальные напряжения и срез, проверяют по формуле

$$\sqrt{\sigma_{_{\mathbf{w}x}}^2 + \sigma_{_{\mathbf{w}y}}^2 - \sigma_{_{\mathbf{w}x}}\sigma_{_{\mathbf{w}y}} + 3\tau_{_{\mathbf{w}xy}}^2} \leq 1.15R_{_{\mathbf{w}y}}\gamma_{_c} \quad ,$$

где σ_{wx} и σ_{wy} – нормальные напряжения в сварном соединении по двум взаимно перпендикулярным направлениям;

т_{wxy} -касательное напряжение в сварном соединении.

Расчет соединений, выполненных угловыми швами. Ввиду сложности действительной работы угловых швов, рассматривается возможность разрушения шва от условного среза по двум сечениям: по металлу шва и по металлу

границы сплавления. По металлу шва
$$\frac{N}{\beta_f \cdot k_f \cdot l_{\mathbf{w}}} \leq R_{\mathbf{w}\mathbf{z}} \cdot \gamma_{\mathbf{w}\mathbf{z}} \cdot \gamma_{\mathbf{e}} \qquad ,$$

где k_f – катет шва;

 eta_f и $eta_z^{'}$ – коэффициенты глубины проплавления шва; $l_w^{'}$ – расчетная длина шва, принимаемая меньше его фактической

длины на 10 мм за счет непровара на концах шва; γ_{wf} ; γ_{wz} – коэффициент условий работы шва, равные 1 во всех случаях, кроме конструкций, возводимых в районах I_1 , I_2 , I_2 ,

 ${
m II}_3$ – где γ_{wf} = γ_{wz} = 0,85 для металла шва R_{wun} = 410 МПа, γ_{wz} = 0,85 для всех сталей;

 $R_{\it wf}$ - расчетное сопротивление условному срезу металла шва; $R_{\it wz}$ - расчетное сопротивление условному срезу металла границы сплавления R = 0.45R

задаваясь их толщиной k_c – табл. 39 /5/. $l_{\mathbf{w}} = \frac{N}{\beta_f \cdot k_f \cdot R_{\mathbf{w}} \cdot \gamma_{\mathbf{w}} \cdot \gamma_c} \quad \prime$

часто удоонее определять неооходимую длину швов,

$$l_{\mathbf{w}} = \frac{N}{\beta_{z} \cdot k_{f} \cdot R_{\mathbf{wz}} \cdot \gamma_{\mathbf{wz}} \cdot \gamma_{c}}$$

тогда фактическая длина $l = l_w + 1$ см.

Необходимо иметь ввиду, что расчетная длина флангового

шва должна быть не более, за исключением швов, в которых усилие действует на всем протяжении шва (поясные у главной балки).

Если по расчету l_w превышает $85\beta_f k_f$, то приходится определять толщину шва k_f , при котором необходимо иметь ввиду, что , t – наименьшая толщина соединяемых элементов.

ввиду, что ,
$$t$$
 – наименьшая толшина соединяемых Исходя из возможной его расче $k_f \geq \frac{1}{\beta_f} \sqrt{\frac{N}{85R_{wf} \cdot \gamma_{wf} \cdot \gamma_c}}$,

 k_f – принимать по табл. 39, /5/, по толщине более толстого из

Расчетная длина углового сварного шва должна быть не менее $4k_{_{\rm f}}$ и не менее 40 мм.

При действии силы на элемент, прикрепленный двумя швами к другому элементу, на швы будут действовать сдвигающая сила и изгибающий момент. Напряжения от силы сдвига и момента должны суммироваться:

по металлу шва:

$$\sqrt{\left(\frac{N}{2\beta_f k_f l_{\mathbf{w}}}\right)^2 + \left(\frac{6M}{2\beta_f k_f l_{\mathbf{w}}^2}\right)^2} \leq R_{\mathbf{w}_f} \gamma_c$$

по металлу границ $\sqrt{\left(\frac{N}{2\beta_{z}k_{f}l_{w}}\right)^{2} + \left(\frac{6M}{2\beta_{z}k_{f}l_{w}^{2}}\right)^{2}} \leq R_{wz}\gamma_{e}$

здесь
$$\gamma_{wf} = \gamma_{wz} = 1$$
.

При прикреплении угловыми швами несимметричных профилей, например уголков, желательно, чтобы линия действия усилия проходила через центр тяжести соединения, то есть площади швов должны быть распределены обратно пропорционально расстояниям от шва до оси элемента. Таким образом, общая требуемая площадь $A_f = \beta_f \cdot k_f \cdot l_w = \frac{N}{R_{wf} \cdot \gamma_c}$ ШВОВ

Площадь большего шва на обуще
$$\frac{A_f^n}{b}$$
Площадь меньшего шва на пе $\frac{A_f^n}{b} = \frac{A_f \cdot z_0}{b}$

При равных k_f по перу и на обушке соотношения следующие для равнополочных угол $\lim_{l_w^{o6} \approx 0,7 l_w} l_w^n \approx 0.3 l_w$

Расчет комбинированных соединений. При расчете комбинированного соединения условно принимается, что напряжение в стыковом шве и в накладке одинаково.

накладке одинаково. Тогда, при двухсторонней наклад $\sigma = \frac{N}{A_{_{\! M}} + \sum A_{_{\! M}}} \leq R_{_{\! W\! p}} \gamma_{_{\! G}}$

- суммарная площадь сечения накладок;
$$R_{wy}$$
 – расчетное сопротивление шва сжатию или

 $\sum A_{\mathbf{x}} = A_{\mathbf{x}} - площадь сечения соединяемых листов;$

растяжению. Требуемая длина угловых накладку с одной стороны $\sum_{l_{w}} l_{w} = \frac{N_{x}}{\beta_{f} \cdot k_{f} \cdot R_{wf} \cdot \gamma_{c}}$ вающих

 $N_{\mathbf{x}} = \sigma \cdot A_{\mathbf{x}}$

где
$$N_{_{_{\it H}}}$$
 – усилие в накладке

Болтовые и заклепочные

СОЕДИНЕНИЯБолтовые соединения широко применяются при монтаже конструкций. Их отличают <u>простота</u> выполнения и <u>отсутствие сложного оборудования.</u>

В соединениях стальных конструкций применяют обычные болты ГОСТ 22356-70*, высокопрочные болты ГОСТ 22356-77 и болты анкерные (фундаментные) ГОСТ 24379.1-80. Кроме обычных и высокопрочных болтов широкое распространение получили самонарезающие болты с окончанием, выполненным в виде сверла. С помощью таких болтов можно одновременно сверлить отверстие и нарезать резьбу.

Болты обычные и высокопрочные используют для соединения элементов стальных конструкций друг с другом, а болты анкерные – для присоединения конструкций к фундаменту. Обычные болты бывают грубой, нормальной и повышенной точности или, соответственно, классов точности С, В и А, различаются допусками на отклонения диаметра болта от номинала. Для монтажных соединений применяют без расчета болты класса точности С, а для соединений, воспринимающих расчетные усилия, - болты класса точности В и А. Болты изготовляют диаметром <mark>12 -</mark> 48 мм с длиной стержня 25 <u>- 300 мм.</u>

отверстия, диаметр которых на 2 – 3 мм больше диаметра стержня болта. Отклонение диаметра болта от номинала 1 мм. Такие соединения обладают наибольшей деформативностью.

Болты класса точности В (нормальной точности) устанавливают в отверстия, диаметр которых на 1 – 1,5 мм больше диаметра стержня болта. Отклонение диаметра болта от номинала 0,52 мм. Такие соединения менее деформативны

по сравнению с соединениями на болтах класса точности С и

требуют более высокой точности при образовании отверстий в соединяемых элементах конструкций. **Болты класса точности А** (повышенной точности) устанавливают в отверстия, которые просверлены на проектный диаметр в собранных элементах, и их диаметр больше диаметра стержня болта на 0,25 – 0,3 мм, а сами болты имеют только минусовый допуск на диаметр стержня. Такие болты изготовляют точением и поэтому они имеют высокую стоимость.

В обозначении класса прочности болта закодированы механические свойства материала болта:
 - первая цифра, умноженная на 10, обозначает минимальный предел прочности материала болта в кН/см²;
 - произведение чисел – предел текучести материала болта в кН/см²;

прочности. Класс прочности болта обозначают

4.6, 5.8, 6.6.

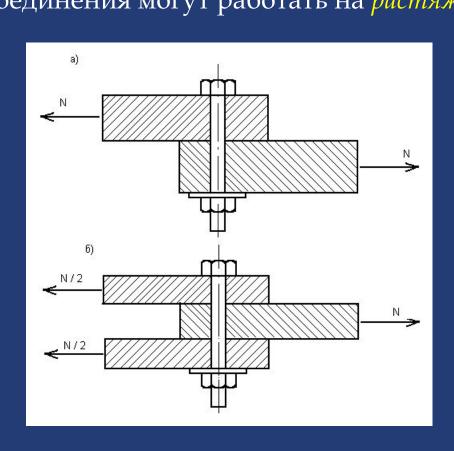
соотношение $\overline{R_{vn}}/\overline{R_{un}}$ в %.

двумя цифрами, разделенными точкой, например,

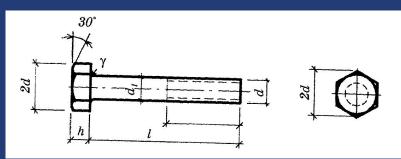
Класс прочности указывают на головке болта выпуклыми цифрами.

- вторая цифра, умноженная на 100, обозначает

Расчет болтовых соединений. Основной вид работы болтовых (заклепочных) соединений – работа на сдвиг. При этом болты могут разрушаться от перерезывания их стержней по плоскости среза или смятия поверхностей отверстий сопрягаемых элементов. Силы смятия могут вызвать выкол между отверстием и краем элемента. Кроме того, болтовые соединения могут работать на растяжение, рисунки 2.1. 2.2

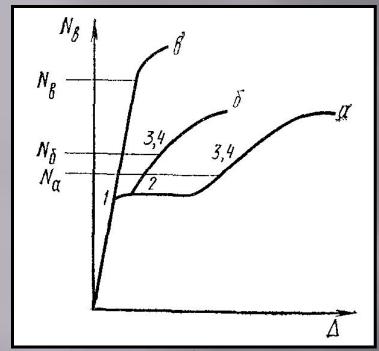






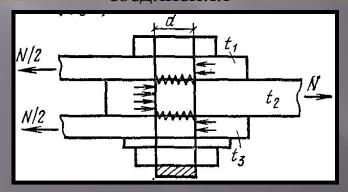
а – срез болта в односрезном соединении б – то же, в двухсрезном

Рисунок 2.1 – Схема работы болтовых соединении



Работа болтового соединения

а – болты грубой и нормальной точности; б – болты повышенной точности; β – высокопрочные болты; 1, 2, 3, 4 – этапы работы соединений



этапа:

- на <u>1 этапе</u>, пока силы трения между соединяемыми элементами не преодолены, сами болты не испытывают сдвигающих усилий и работают только на растяжение, все соединение работает упруго;
- -при увеличении внешней сдвигающей силы, силы внутреннего трения оказываются преодоленными и наступает 2-й этап садвиг всего соединения на величину зазора между поверхностью отверстия и стержнем болта;
- на 3-м этапе сдвигающее усилие в основном передается давлением поверхности отверстия на стержень болта; стержень болта и края отверстия постепенно обминаются; болт изгибается, растягивается, так как головка и гайка препятствуют свободному изгибу стержня;
- постепенно плотность соединения расстраивается, силы трения уменьшаются и соединение переходит в 4-й этап работы, характеризующийся его упругопластической работой.

Разрушение соединения происходит от среза болта смятия и выкола одного из соединяемых

```
-из условия работы на срез
определяемые по таблицам 58, 5 \frac{N_b}{N_b} = R_{bt} A_{bx} PK.5.04.23-2002
Нот R,, R,, R,, ректирования. Стальные конструкции.- Астана,
2003.-118c);
   - расчетная площадь сечения стержня болта, таблица 62;

    лощадь сечения болта нетто, таблица 62;

А<sub>м</sub> - наименьшая суммарная толщина элементов, сминаемых
одном направлении;
n_{s} - число расчетных срезов одного болта (на единицу
меньше
\eta^{\gamma_{\bullet}}личества сопрягаемых элементов);
   - коэффициент условий работы соединения,
принимаемый для
многоболтовых соединениях класса точности А – 1,0, класса
```

определяется по формуле

Расчетные сопротивления срезу и растяжению стальных болтов

	Расчетное сопротивление болтов класса, МПа							
Напряженное состояние	4,6	4,8	5,6	5,8	6,6	8,8		
Cpe3, R_{bs}	150	160	190	200	230	320		
P астяжение, R_{bt}	170	160	210	200	250	400		

Расчетные сопротивления смятию стальных элементов, соединяемых болтами

	Предел прочности стали со-	ния R_{bp} , M элементон						Расчетные сопротивления R_{bp} , $M\Pi a$, смятию элементов, соединяемых болтами		
	единяемых элементов R_{un} , $M \Pi a$	повы- шенной точности	нормальной и грубой точности		ментов R _{un} , МПа	повы- шенной точности	нормальной и грубой точности			
Ì	360	475	430		470	720	645			
ľ	365	485	440		480	745	670			
	370	495	450*		490	770	690			
	380	515	465		500	795	710			

Количество болтов в соединении определяют по формуле

$$n \ge \frac{N}{\gamma_c N_{\min}}$$

где N_{min} - наименьшее значение расчетного усилия, воспринимаемого одним болтом, определенного выше, в зависимости от условий его работы;

у - коэффициент условий работы элементов конструкций, таблица 6.

Площади сечения болтов согласно СТ СЭВ 180-75, СТ СЭВ 181-75, СТ СЭВ 182-75

d, мм	16	18*	20	22*	24	27*	30	36	42	48
A_b , cM^2			3,14	3,80	4,52	5,72	7,06	10,17	13,85	18,09
A_{bn}, cM^2	1,57	1,92	2,45	3,03	3,52	4,59	5,60	<u>L</u>		

^{*} Болты указанных диаметров применять не рекомендуется.

Коэффициенты условий работы стальных болтовых соединений

Характеристика соединения	Коэффициент условий работы γ_b
1. Многоболтовое в расчетах на срез и смятие при болтах: класса точности А	1,0
Классов точности В и С	0,9
2. Одноболтовое и многоболтовое в расчете на смятие при $a = 1,5d$ и $a = 2d$ в элементах конструкций из стали с пределом текучести, $M\Pi a$:	
до 285 свыше 285 до 380	0,8 0,75

Примечания: 1. Обозначения: a — расстояние вдоль усилия от края элемента до центра ближайшего отверстия; b — то же, между центрами отверстий; d — диаметр отверстия для болта.

- 2. Коэффициенты, установленные в позиции 1 и 2, следует учитывать одновременно.
- 3. При значениях расстояний a и b, промежуточных между указанными в позиции 2 и в табл. 26.7, коэффициент γ_b следует определять линейной интерполяцией.

Особенности работы и расчет фрикционных соединений на

легированной стали, готовые болты термически обрабатывают. Высокопрочные болты являются болтами <u>нормальной</u> точности (класс В), их ставят в отверстия большего диаметра, чем болт, но гайки затягиваются тарировочным ключом, позволяющим создавать контролировать силу натяжения болтов. Большая сила натяжения болта плотно стягивает соединяемые элементы и обеспечивает монолитность соединения. При действии на такое соединение сдвигающих сил между соединяемыми элементами возникают силы трения, препятствующие сдвигу этих элементов относительно друг друга. Т.о. высокопрочный болт, *работая на осевое растяжение*, обеспечивает передачу сил сдвига трением между соединяемыми элементами, именно поэтому подобное соединение часто называют фрикционным.

Для увеличения сил трения поверхности элементов места стыков очищают от грязи, масла, ржавчины и окалины металлическими щетками, пескоструйным дробеструйным аппаратом, огневой очисткой и окрашивают. Иногда между соединяемыми поверхностями, очищенными металлическими щетками, вставляют тонкую стальную прокладку, имеющую с двух сторон покрытие полимерным клеем с корундовым порошком. Такое решение позволяет выравнивать перепад плоскостей стыкуемых деталей и одновременно дает высокий коэффициент трения.

Для улучшения работы соединения иногда применяют комбинированное клееболтовое соединение, в котором соединяемые поверхности склеивают специальными клеями, а затем стягивают высокопрочными болтами. Преимущества соединений на высокопрочных болтах в простоте устройства соединения; по качеству работы они не уступают сварным соединениям, но уступают по расходу металла.

предположении передачи действующих в стыках и прикреплениях усилий через трение, возникающее по соприкасающимся плоскостям соединяемых элементов от натяжения высокопрочных болтов. При этом распределение продольной силы между болтами следует принимать равномерным.

Расчетное усилие Q_{bh}, воспринимаемое поверхностью трения под одним высокопрочным болтом определяют по формуле

$$\mathcal{Q}_{\mathrm{bh}}=rac{R_{bh}\gamma_{b}A_{bn}\mu}{\gamma_{\mathrm{h}}}$$
, где $R_{bh}=0.7R_{bun}$ асчетное сопротивление растяжению

высокопрочного болта;

μ - коэффициент трения, таблица 37, / СНиП /; γ_h - коэффициент надежности, таблица 37;

♣_∗ - площадь сечения болта нетто, таблица 62, / СНиП /;
 γь - коэффициент условий работы соединения,

принимаемый равным 0,8 при *n* < 5; 0,9 при 5 < *n* < 10 и 1 при *n* ≥ 10.

Коэффициенты трения и коэффициенты надежности соединений на высокопрочных болтах

Способ регу- лирования натяжения болтов	Коэффи- циент трения µ	при разности не метров отверсти динамической и при δ=3-5; статической и при	γ_h при нагрузке и оминальных диа- ий и болтов δ , <i>мм</i> динамической и при δ =1; стати- ческой и при δ =1–4
По М	0.58		<u> </u>
По α	0,58	1,20	1,12
По М	0,50	1,35	1,12
По α	0,50	1,20	1,02
По М	0,50	1,35	1,12
По а	0,50	1,20	1,02
По М	0,42	1,35	1,12
Πο α		1	1,02
	,	-,	1,02
По М	0,35	1.35	1,17
Πο α	0,35		1,06
		-,	1,00
Πο <i>Μ</i> Πο <i>α</i>	0,25 0,25	1,70 1,50	1,30 1,20
	лирования натяжения болтов По M По α По м По α	лирования натяжения болтов циент трения прения фи По M 0,58 По а 0,50 По а 0,50 По а 0,50 По а 0,50 По а 0,42 По а 0,42 По а 0,35 По а 0,35 По м 0,25	Способ регулирования натяжения болтов Коэффициент трения динамической и при δ=3-5; статической и при δ=5-6 По М 0,58 1,35 По α 0,58 1,20 По м 0,50 1,35 По α 0,50 1,20 По м 0,50 1,20 По м 0,50 1,20 По м 0,42 1,35 По α 0,42 1,20 По м 0,42 1,20 По м 0,35 1,20 По м 0,35 1,25 По м 0,25 1,70

Примечания: 1. Способ регулирования натяжения болтов по M означает регулирование по моменту закручивания, а по a — по углу поворота гайки.

действии продольной силы определяют по формуле

где k – количество поверхн $^{n\geq \frac{N}{Q_{\delta k}k\gamma_c}}$ ния соединяемых элементов;

N - действующее усилие.

Натяжение высокопрочного болта следует производить осевым усилием .

Расчет на прочность соединяемых элементов, ослабленных отверстиями под высокопрочные болты, следует выполнять с учетом того, что половина усилия, приходящегося на каждый болт, в рассматриваемом сечении уже передана силами трения.

При этом проверку <u>ослабленных</u> сечений следует производить при динамических нагрузках – по площади сечения нетто A_n , при статических нагрузках – по площади сечения брутто A, если $A_n \ge 0.85A$ либо по условной площади

Все болты следует размещать в соответствии с

Характеристика расстояния	Расстояния при
	размещении болтов
- Расстояния между центрами болтов в любом направлении:	
а) минимальное	2,5d*
б) максимальное в крайних рядах при отсутствии	8d или 12t
окаймляющих уголков при растяжении и сжатии	16d или 24t
в) максимальное в средних рядах, а также в крайних рядах	12d или 18t
при наличии окаймляющих уголков:	
при растяжении	
при сжатии	
- Расстояния от центра болта до края элемента:	
а) минимальное вдоль усилия	2d
б) то же, поперек усилия:	1,5d
при обрезных кромках	1,2d
при прокатных кромках	4d или 8t
в) максимальное	1,3t
г) минимальное для высокопрочных болтов при любой	
кромке и любом направлении усилия	

^{*} В соединяемых элементах из стали с пределом текучести свыше 380 МПа минимальное расстояние между болтами следует принимать равным 3d. Обозначения, принятые в таблице: d – диаметр отверстия для болта; t – толщина наиболее тонкого наружного эл-та.

Условные обозначения отверстий, болтов и заклепок

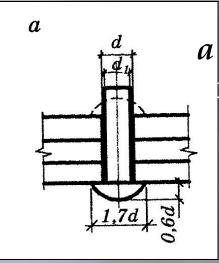
Виды отверстий, болтов и заклепок	Обозначение
Круглое отверстие	—
Овальное отверстие	-
Заклепка	
Обычные болты в заводских и монтажных соединениях	\rightarrow
Временные (черные) болты в монтажных соединениях	+
Высокопрочные болты	\

ЗАКЛЕПОЧНЫЕ

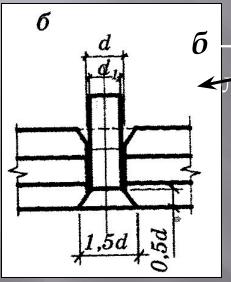
Заклепочные соединения при изготовлении строительных стальных конструкций в настоящее время не применяются вследствие своей нетехнологичности. При изготовлении же конструкций из алюминиевых сплавов заклепочные соединения выполняют в элементах, подвергающихся значительным статическим и динамическим воздействиям.

Заклепки с круглой, потайной или полупотайной головками изготовляют из алюминиевых сплавов с большей пластичностью, чем соединяемые элементы. Соединения выполняют холодной клепкой, при которой достигается лучшее заполнение отверстия стержнем заклепки и не снижается прочность основного металла. Процесс клепки состоит в плотном заполнении отверстий в соединяемых элементах и образовании второй головки заклепки, называемой замыкающей.

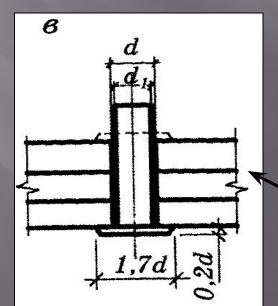
Расчет заклепочных соединений производится так же

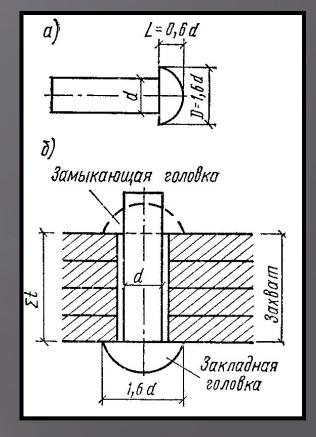


а – заклепка с круглойожовкой



— заклепка с потайной ←ловкой





 θ – заклепка с полупотайной