



ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ
СОЮЗА ССР

**СОСУДЫ И АППАРАТЫ.
ДНИЩА И КРЫШКИ СФЕРИЧЕСКИЕ
НЕОТБОРТОВАННЫЕ**

НОРМЫ И МЕТОДЫ РАСЧЕТА НА ПРОЧНОСТЬ

**ГОСТ 25221-82
(СТ СЭВ 3028-81)**

Издание официальное

**ГОСУДАРСТВЕННЫЙ КОМИТЕТ СССР ПО СТАНДАРТАМ
Москва**

РАЗРАБОТАН Министерством химического и нефтяного машиностроения

ИСПОЛНИТЕЛИ

В. И. Рачков, канд. техн. наук (руководитель темы); В. Г. Морозов

ВНЕСЕН Министерством химического и нефтяного машиностроения

Член Коллегии А. М. Васильев

**УТВЕРЖДЕН И ВВЕДЕН В ДЕЙСТВИЕ Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 22 апреля 1982 г.
№ 1618**

Редактор Т. Шахназарова

Технический редактор Л. Я. Митрофанова

Корректор А. Г. Старостин

Сдано в наб. 06.04.82 Подп. в печ. 21.07.82 0,5 п. л. 0,39 уч.-изд л. Тир. 20000 Цена 3 коп.

Ордена «Знак Почета» Издательство стандартов, 123557, Москва, Новопресненский пер., 3.
Калужская типография стандартов, ул. Московская, 256. Зак. 1384

**СОСУДЫ И АППАРАТЫ. ДНИЩА И КРЫШКИ
СФЕРИЧЕСКИЕ НЕОТБОРТОВАННЫЕ**

Нормы и методы расчета на прочность

Vessels and apparatuses. Spherical non-sided heads and bottoms. Norms and methods of strength calculation

ОКП 36 1510

**ГОСТ
25221-82**

(СТ СЭВ 3028-81)

Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 22 апреля 1982 г. № 1618 срок введения установлен

с 01.07 1983 г.

Несоблюдение стандарта преследуется по закону

Настоящий стандарт распространяется на сферические неотбортованные днища и крышки сосудов и аппаратов, применяемых в химической, нефтеперерабатывающей и смежных отраслях промышленности, отвечающих требованиям ГОСТ 24306-80, и устанавливает нормы и методы расчета на прочность и устойчивость днищ и крышок с различным конструктивным исполнением элементов приварки, используемых в условиях статических нагрузок.

Стандарт действителен при соблюдении требований ГОСТ 14249-80.

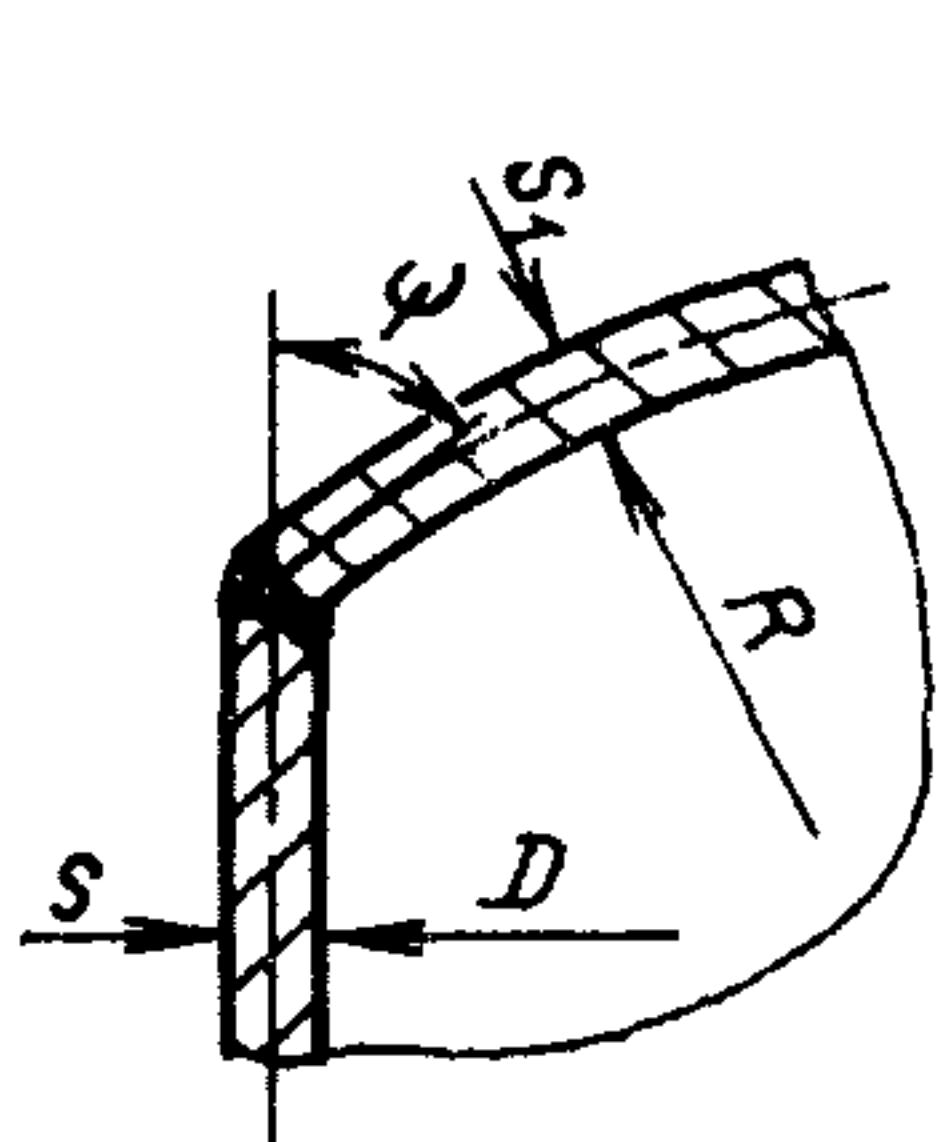
Стандарт полностью соответствует СТ СЭВ 3028-81.

1. УСЛОВИЯ ПРИМЕНЕНИЯ РАСЧЕТНЫХ ФОРМУЛ

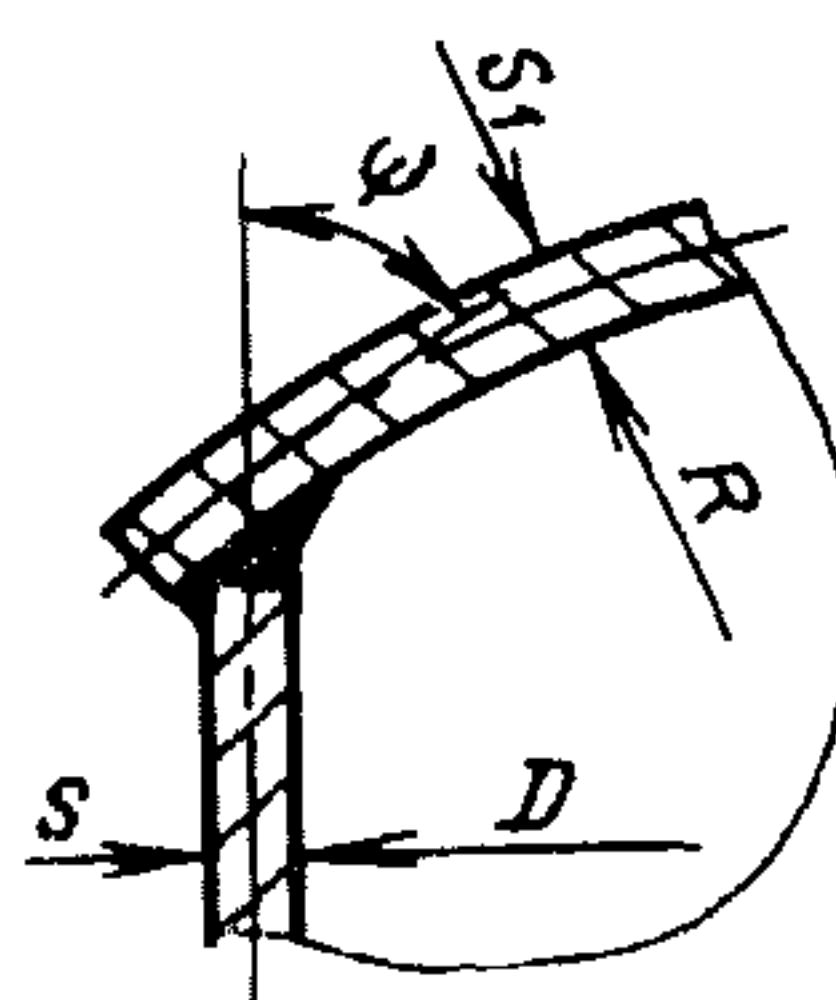
1.1. Расчетные формулы следует применять при $s_1 - c/R \leq 0,1$ и $0,85 D < R \leq D$.

Для днищ (черт. 1—3), нагруженных внутренним избыточным давлением, расчетные формулы следует применять при дополнительном условии $s_1 - c/R \geq 0,002$.

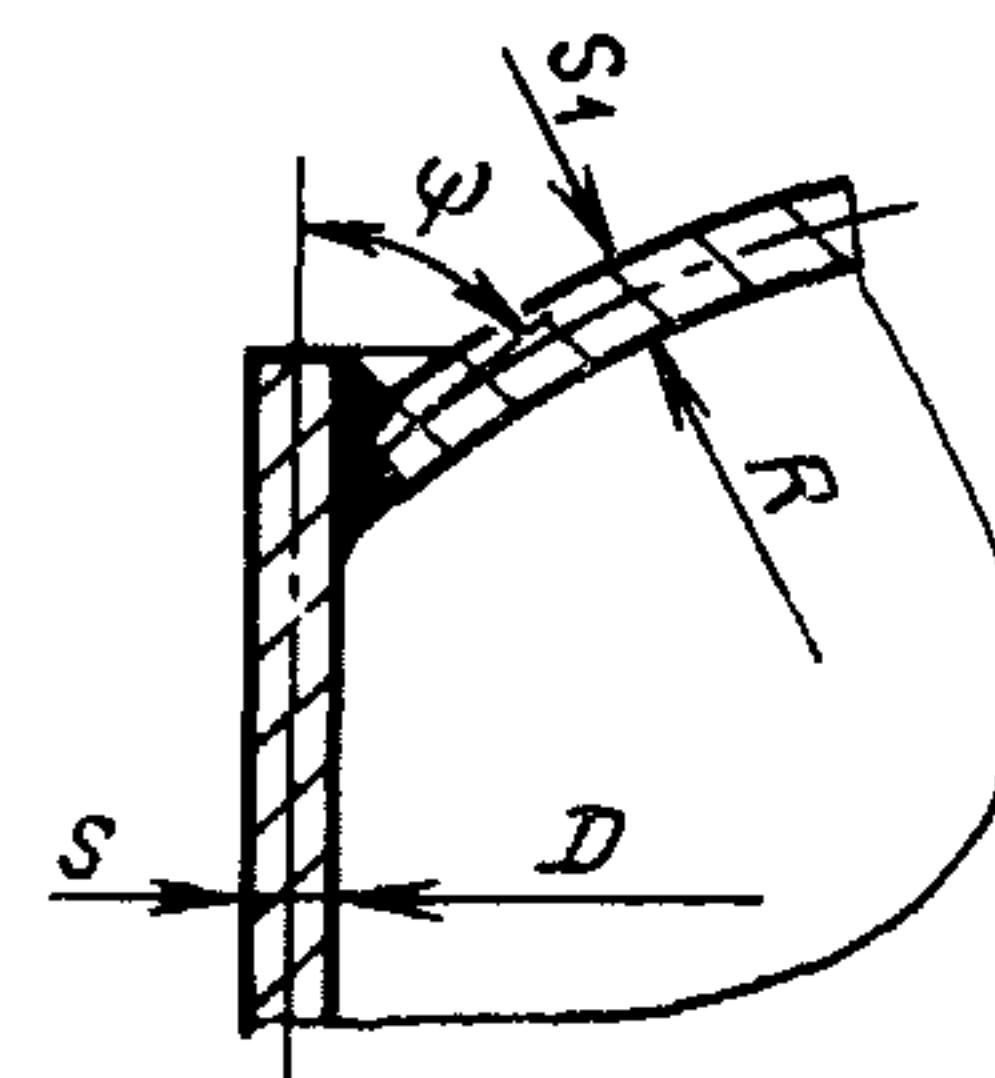
1.2. Расчетные формулы, приведенные в разд. 3, применяют при условии, что расчетные температуры не превышают значений, при которых учитывается ползучесть материалов, т. е. при таких температурах, когда допускаемое напряжение определяют по ГОСТ 14249-80 только по пределу текучести или временному сопротивлению (пределу прочности).



Черт. 1



Черт. 2



Черт. 3

Примечание. Черт. 1—6 не определяют конструкцию.

Если нет точных данных, то формулы применяют при условии, что расчетная температура стенки днища или крышки из углеродистой стали не превышает 380 °С, из низколегированной — 420 °С, а из аустенитной — 525 °С.

1.3. Расчетные формулы применяют при условии выполнения угловых швов с двусторонним сплошным проваром.

1.4. Расчетные формулы не учитывают нагружение колец дополнительными нагрузками, например опорными элементами.

1.5. Расчет укрепления отверстий — по ГОСТ 24755—81.

2. СФЕРИЧЕСКИЕ НЕОТБОРТОВАННЫЕ ДНИЩА И КРЫШКИ, НАГРУЖЕННЫЕ ВНУТРЕННИМ ИЗБЫТОЧНЫМ ДАВЛЕНИЕМ

2.1. Толщину стенок крышек и днищ определяют методом последовательных приближений. Предварительно толщину стенки следует определять по формуле

$$S'_{1R} = \frac{pR}{2[\sigma]_1\varphi - p}, \quad (1)$$

а затем по формуле

$$S''_{1R} = \frac{pD\beta}{2\varphi_k[\sigma]_1 - p}. \quad (2)$$

Расчет проводят до тех пор, пока разница между полученным значением S''_{1R} и принятым S_1 при определении коэффициента β по формуле (7) не будет превышать 5 %.

В качестве расчетной толщины стенки днища или крышки принимают большее из двух значений, определяемых по формулам (1) и (2).

Исполнительная толщина стенки

$$S_1 \geq S_{1R} + c. \quad (3)$$

2.2. Допускаемое избыточное давление

$$[p] = \min\{[p_1]; [p_2]\}, \quad (4)$$

где $[p_1]$ — допускаемое избыточное давление из условия прочности краевой зоны

$$[p_1] = \frac{2(s_1 - c)\varphi_k[\sigma]_1}{D\beta + (s_1 - c)} ; \quad (5)$$

$[p_2]$ — допускаемое избыточное давление из условия прочности центральной зоны

$$[p_2] = \frac{2(s_1 - c)\varphi[\sigma]_1}{R + (s_1 - c)} . \quad (6)$$

2.3. Коэффициент β определяют по формуле

$$+ \frac{\tg \psi}{\chi_k \frac{4A_k}{D(s_1 - c)} \sqrt{1 - \frac{M}{[M]}} + 3 \sqrt{\frac{s_1 - c}{D} \left[\frac{1}{\sqrt{\cos \psi}} + \left(\chi \frac{s - c}{s_1 - c} \right)^{1/2} + \left(\chi_2 \frac{s_2 - c}{s_1 - c} \right)^{3/2} \right]}} \quad (7)$$

2.3.1. При заданных геометрических размерах днищ тригонометрические функции определяют по формулам:

$$\cos \psi = \frac{D}{2R} ; \quad \tg \psi = \sqrt{\left(\frac{2R}{D}\right)^2 - 1}.$$

2.3.2. Отношение допускаемых напряжений:

$$\chi_k = \frac{[\sigma]_k}{[\sigma]_1} ; \quad \chi = \frac{[\sigma]}{[\sigma]_1} ; \quad \chi_2 = \frac{[\sigma]_2}{[\sigma]_1} .$$

2.3.3. Величины A_k , M , $[M]$ определяют по табл. 1.

Таблица 1

| Расчетные модели | M | $[M]$ | A_k |
|------------------|--|--|--------------|
| Черт. 1—3 | — | — | — |
| Черт. 4 | $ p \frac{\pi D^2}{4} e_1 \tg \psi $ | $\frac{\pi [\sigma]_k b h^2}{2}$ | bh |
| Черт. 5 | 0 | — | $(b + s_2)h$ |
| Черт. 6 | $ p \frac{\pi D^2}{4} (e_2 - e_1 \tg \psi) + F_p e_3 $ | $\frac{\pi [\sigma]_k (b - d) h^2}{2}$ | $(b - d)h$ |

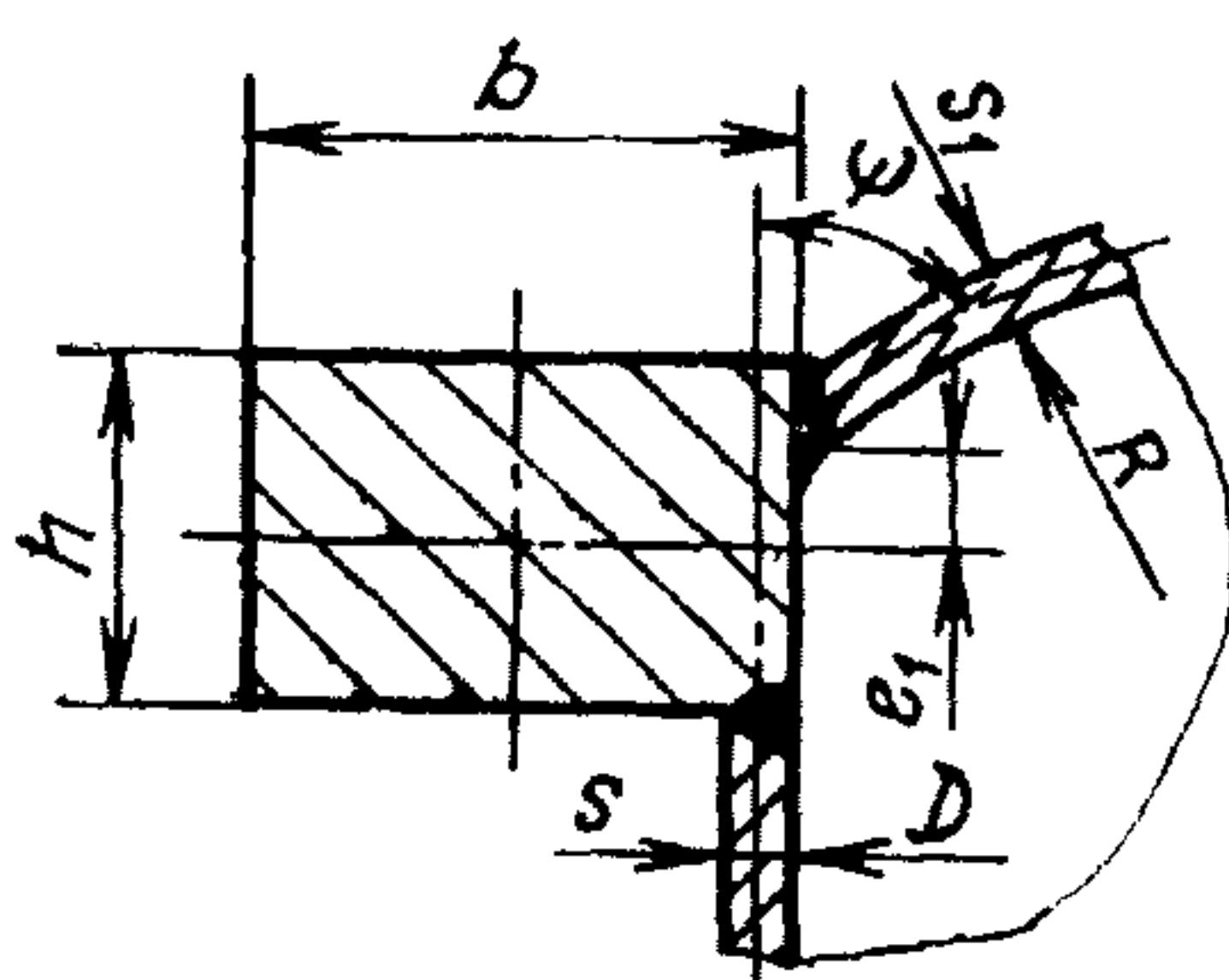
Предварительно размеры кольца b и h подбирают из условий:
для моделей по черт. 4, 5 $A_a \approx \frac{\rho D^2}{8[\sigma]} \cdot \operatorname{tg} \psi$;

» » » черт. 6 $M < [M]$;

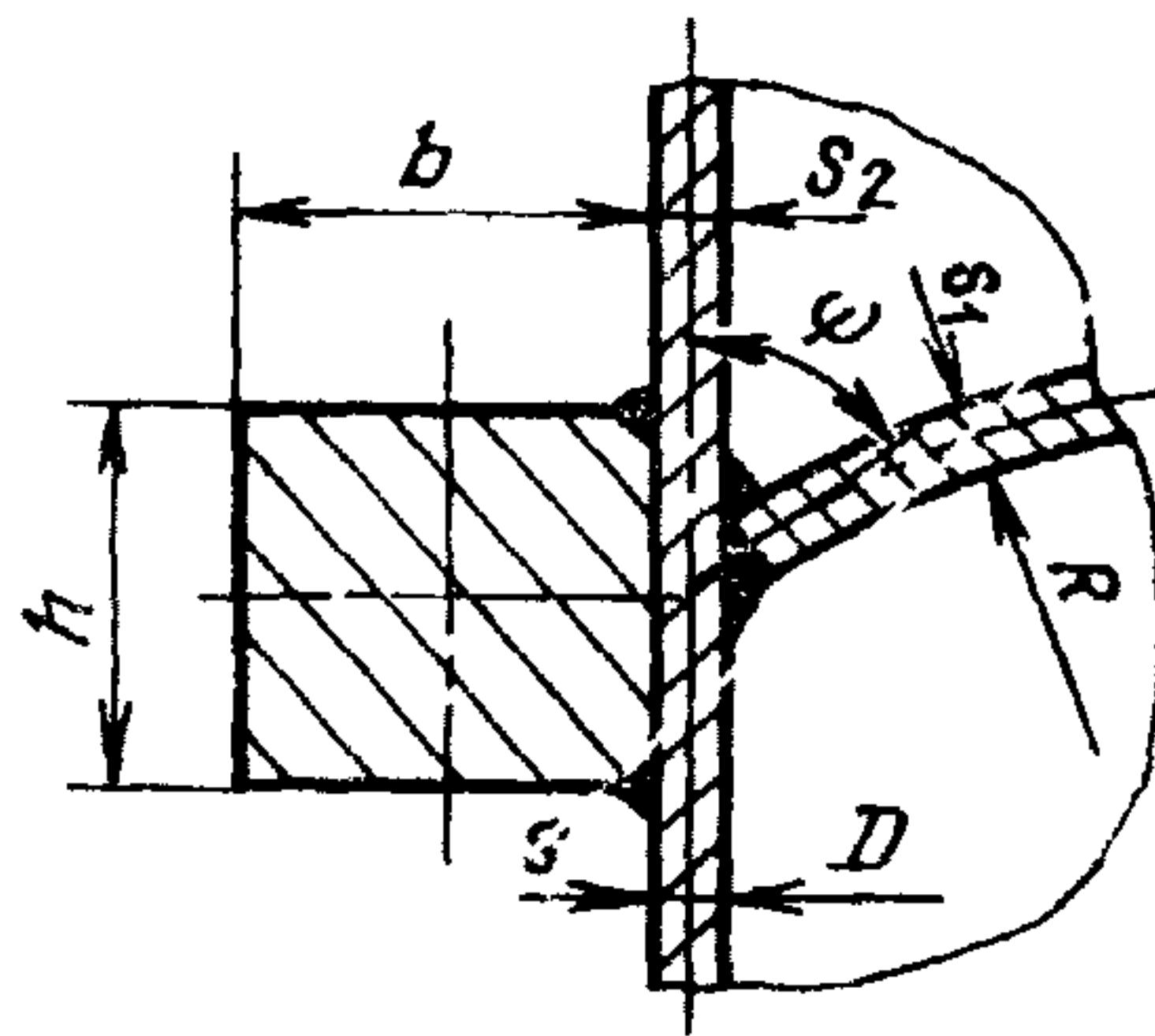
» » » черт. 4 необходимо, чтобы e_1 имело минимальное значение.

При наружном давлении на крышку (черт. 6) в формуле при определении M давление p следует принимать со знаком минус.

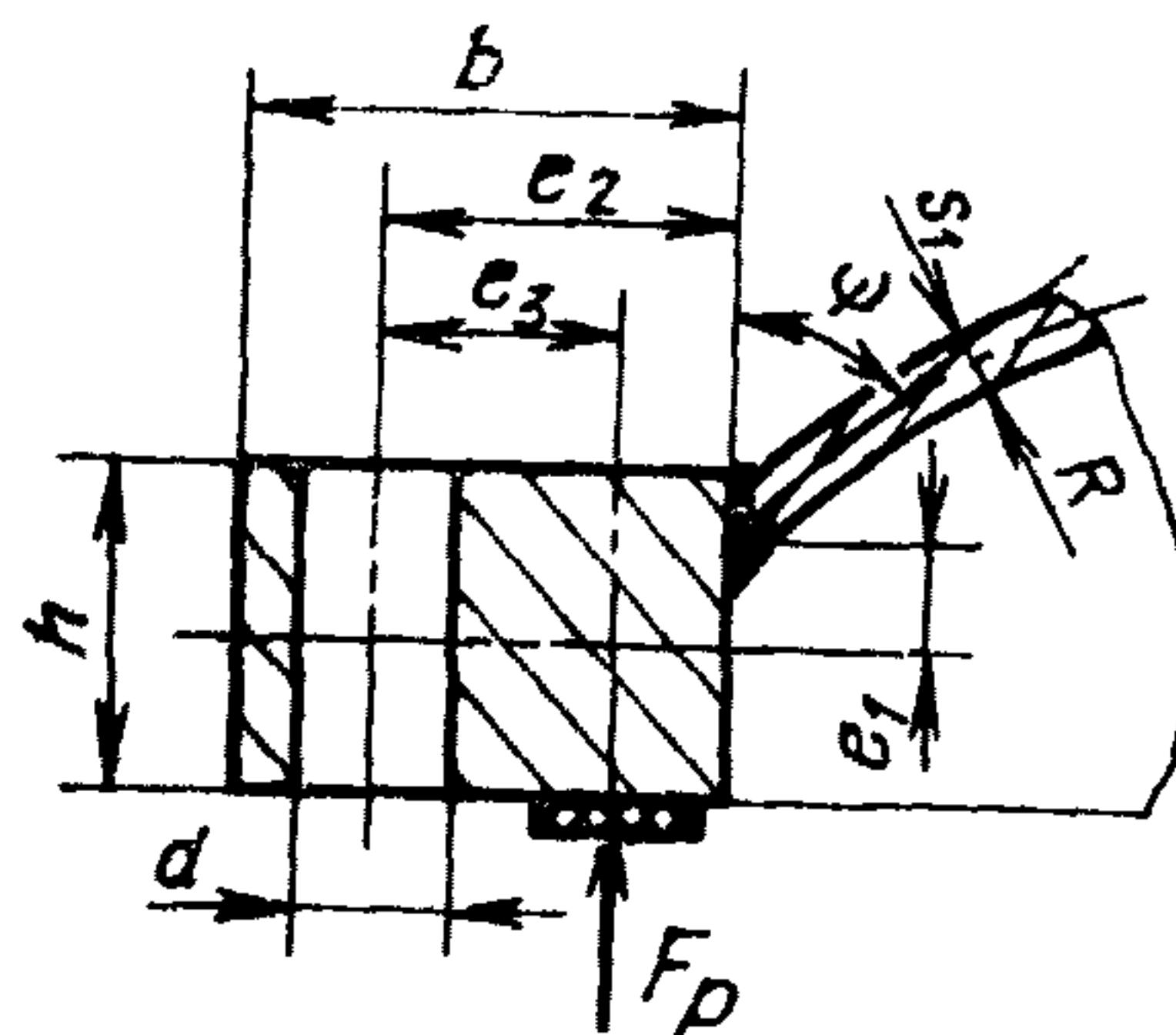
Если прокладка лежит на всей привалочной поверхности, в формуле при определении M для крышки (черт. 6) $e_3=0$.



Черт 4



Черт 5



Черт 6

3. СФЕРИЧЕСКИЕ НЕОТБОРТОВАННЫЕ ДНИЩА И КРЫШКИ, НАГРУЖЕННЫЕ НАРУЖНЫМ ДАВЛЕНИЕМ

3.1. Толщину стенки сферического сегмента днища или крышки предварительно определяют по формулам (1) и (2) с последующей проверкой по формуле (8).

3.2. Допускаемое наружное давление определяют по формуле

$$[p] = \frac{[\rho]_p}{\sqrt{1 + \left(\frac{[\rho]_p}{[\rho]_E}\right)^2}}, \quad (8)$$

где $[\rho]_p$ — допускаемое наружное давление из условия прочности в центральной зоне

$$[\rho]_p = \frac{2(s_1 - c)[\sigma]}{R + (s_1 - c)}; \quad (9)$$

$[\rho]_E$ — допускаемое наружное давление из условия устойчивости в пределах упругости

$$[\rho]_E = \frac{K}{n_y} E \left(\frac{s_1 - c}{R} \right)^2. \quad (10)$$

3.3. Коэффициент K определяют по табл. 2 в зависимости от параметра $R/s_1 - c$.

Таблица 2

| Расчетные модели | Значение коэффициента K при отношении $R/s_1 - c$ | | | | | | | | |
|----------------------|---|------|------|------|------|------|------|------|--------|
| | 25 | 50 | 75 | 100 | 150 | 200 | 250 | 300 | и выше |
| Днище (черт. 1—5) | 0,33 | 0,19 | 0,17 | 0,15 | 0,13 | 0,12 | 0,12 | 0,11 | 0,11 |
| Крышка (черт. 6) | 0,46 | 0,30 | 0,25 | 0,22 | 0,19 | 0,17 | 0,16 | 0,13 | 0,12 |

3.4. Условные обозначения, применяемые в расчетных формулах, даны в справочном приложении.

УСЛОВНЫЕ ОБОЗНАЧЕНИЯ

- b — ширина кольца, мм;
 c — сумма прибавок к расчетной толщине стенки, мм;
 d — диаметр отверстия под болт (шпильку), мм;
 e_1 — расстояние от точки пересечения средней линии стенки сферического сегмента с кольцом до горизонтальной оси, проходящей через центр тяжести кольца, мм;
 e_2 — расстояние от окружности расположения болтов до внутреннего диаметра кольца, мм;
 e_3 — расстояние от окружности расположения болтов до линии действия реакции прокладки, мм;
 h — высота кольца, мм;
 K — коэффициент;
 n_y — коэффициент запаса устойчивости;
 p — расчетное внутреннее избыточное или наружное давление, МПа;
 $[p]$ — допускаемое внутреннее избыточное или наружное давление, МПа;
 s — исполнительная толщина стенки обечайки, мм;
 s_1 — исполнительная толщина стенки сферического сегмента, мм;
 s_2 — исполнительная толщина стенки выступающей части обечайки, мм;
 s_{1R} — расчетная толщина сферического сегмента, мм;
 A_k — площадь поперечного сечения кольца, мм^2 ;
 D — внутренний диаметр обечайки, мм;
 E — модуль продольной упругости материала сферического сегмента при расчетной температуре, МПа;
 M — расчетный момент, действующий на кольце, Н·мм;
 $[M]$ — допускаемый момент для кольца, Н·мм;
 R — радиус кривизны сферического сегмента по внутренней поверхности, мм;
 F_p — реакция прокладки, Н;
 β — коэффициент;
 $[\sigma]$, $[\sigma]_2$ — допускаемое напряжение для материала цилиндрических обечайек соответственно толщиной s и s_2 при расчетной температуре, МПа;
 $[\sigma]_1$ — допускаемое напряжение для материала сферического сегмента при расчетной температуре, МПа;
 $[\sigma]_k$ — допускаемое напряжение для материала кольца при расчетной температуре, МПа;
 χ_k — отношение допускаемого напряжения кольца к допускаемому напряжению сферического сегмента при расчетной температуре;
 χ — отношение допускаемого напряжения обечайки толщиной s к допускаемому напряжению сферического сегмента при расчетной температуре;
 χ_2 — отношение допускаемого напряжения обечайки толщиной s_2 к допускаемому напряжению сферического сегмента при расчетной температуре;
 Φ — коэффициент прочности сварного шва для сферических сегментов, соединенных сваркой из двух или нескольких частей;
 Φ_k — коэффициент прочности кольцевого сварного шва по краю днища;
 ψ — угол между касательной к сферическому сегменту в краевой зоне и вертикальной осью, град.

Величины s , n_y , p , Φ , Φ_k , $[\sigma]$ и $[\sigma]_k$ определяют по ГОСТ 14249—80.