東海第二発電所	丁事計画審査資料
資料番号	工認-364 改 0
提出年月日	平成 30 年 5 月 14 日

V-3-2-6 クラス3容器の強度計算方法

目次

1.	_	般事項	1
1	1.1	概要	1
1	1.2	適用規格及び基準との適合性	1
1	1.3	計算精度と数値の丸め方	3
1	. 4	材料の表示方法	4
2.	ク	ラス3容器の強度計算方法	5
2	2. 1	共通記号の定義	5
2	2. 2	原水タンクの構造及び強度	6
2	2. 3	火災防護設備用水源タンク(原水タンクを除く)の構造及び強度7	4

別紙 クラス3容器の強度計算書のフォーマット

1. 一般事項

1.1 概要

本資料は、添付書類「V-3-1-4 クラス3機器の強度計算の基本方針」に基づき、クラス3 容器が十分な強度を有することを確認するための方法を説明するものである。

1.2 適用規格及び基準との適合性

(1) 強度計算は、火災防護設備用水源タンクが十分な強度を有することを確認するための方法として適用する発電用原子力設備規格(設計・建設規格(2005年版(2007年追補版含む)) JSME S NC1-2005/2007)(日本機械学会)(以下「設計・建設規格」という。)及びJIS B 8501 (1995)「鋼製石油貯槽の構造(全溶接製)」(以下「JIS B 8501」という。)の規定に基づく強度計算方法について説明する。なお、消火設備用ボンベ及び消火器については、添付書類「V-3-1-4 クラス3機器の強度計算の基本方針」に示すとおり、高圧ガス保安法又は消防法に適合したものを使用することとする。

設計・建設規格及びJIS B 8501の項目と強度計算書との対応は、表1-1に示すとおりである。

- (2) 強度計算書で計算するもの以外のフランジは、以下に掲げる規格(材料に関する部分を除く。)又は設計・建設規格 別表2に掲げるものを使用する。(設計・建設規格 PVC-3700, PVD-3010)
 - a. JIS B 2238 (1996) 「鋼製管フランジ通則」
 - b. JIS B 2239 (1996) 「鋳鉄製管フランジ通則」
 - c. ASME B 1 6.5 (1996) [PIPE FLANGES AND FLANGED FITTINGS]
- (3) JIS B 8501の規定に基づく設計をされるタンクの管台については,原則JIS B 8501の「3.10 附属物」に規定される図及び表に適合するものを使用する設計とするが,特殊な形状又は寸法を用いる場合は,JIS B 8501に従い,強め材の検討として補強計算を実施する。

表1-1 設計・建設規格及びJIS B 8501各規格番号と強度計算書との対応

設計・建設規格 規格番号	強度計算書の計算式 (章節番号)	備考
JIS B 8501 項目番号	(早即留方)	
PVD-3000 クラス3容器の設計		
PVD-3010	2. 2. 1	開放タンクの胴の計算
(PVC-3920準用)		
PVD-3010	2. 2. 2	開放タンクの底板の計算
(PVC-3970準用)		
PVD-3010	2. 2. 3	開放タンクの管台の計算
(PVC-3980準用)		
PVD-3010,	2. 2. 4	開放タンクの胴の穴の補
(PVC-3950, PVC-3160準用)		強計算
PVD-3510		開放タンクに穴を設ける 場合の規定および補強不 要となる穴の規定
PVD-3010	2. 2. 5	2 つ以上の穴が設計して
(PVC-3162準用)		いるときの補強計算
PVD-3010	2. 2. 6	フランジの強度計算
(PVC-3710準用)		(「圧力容器の構造ーー
(JIS B 8265 (2003))		般事項」附属書 3 (規
		定)「圧力容器のボル
And the second s		ト締めフランジ」)
JIS B 8501 鋼製石油貯槽の構造		
(全溶接性) 3.5.2	2. 3. 1	側板の厚さ
0. 0. 2	۵. ۵. ۱	別がソル子で
3. 4. 2	2. 3. 2	底板の厚さ
3. 5. 5	2. 3. 3	側板の開口穴に対する補強

1.3 計算精度と数値の丸め方

計算の精度は、6桁以上を確保する。

表示する数値の丸め方は、表1-1に示すとおりとする。

表1-1 表示する数値の丸め方

数値の種類		単位	処理桁	処理方法	表示桁	
	最高使用圧力 (開放タンクを除く)	MPa	_	_	小数点以下第2位	
圧力	最高使用圧力 (開放タンク)	MPa	小数点以下第3位	四捨五入	小数点以下第2位	
	外面に受ける 最高の圧力	MPa	_	ı	小数点以下第2位	
	温度	$^{\circ}\! \mathbb{C}$	_	-	整数位	
	許容応力	MPa	小数点以下第1位	切捨て	整数位	
	降伏点	MPa	小数点以下第1位	切捨て	整数位	
	算出応力	MPa	小数点以下第1位	切上げ	整数位	
	下記以外の長さ	mm m*1	小数点以下第3位	四捨五入	小数点以下第2位	
	計算上必要な厚さ	mm	小数点以下第3位	切上げ	小数点以下第2位	
長さ	最小厚さ	mm	小数点以下第3位	切捨て	小数点以下第2位	
5	ボルト谷径	mm	_	_	小数点以下第3位	
	開放タンクの水頭及び 管台の内径	m	小数点以下第5位	四捨五入	小数点以下第4位	
	ガスケット厚さ	mm	_	-	小数点以下第1位	
	面積	mm^2	有効数字5桁目	四捨五入	有効数字4桁*2	
	カ	力 N 有効数字5桁目 四捨五入		四捨五入	有効数字4桁*2	
モーメント		N • mm	有効数字5桁目	四捨五入	有効数字4桁*2	
角度		0	小数点以下第2位	四捨五入	小数点以下第1位	
	比重	_	小数点以下第3位	四捨五入	小数点以下第2位	
	慣性モーメント	mm^4	有効数字5桁目	四捨五入	有効数字4桁	

注記 *1: 開放タンクの胴内径

*2:絶対値が1,000以上のときは、べき数表示とする。

1.4 材料の表示方法

材料は次に従い表示するものとする。

- (1) 設計・建設規格及びJISに定める材料記号を原則とする。
- (2) 管材の許容引張応力の値は継目無管,電気抵抗溶接管及び鍛接管等,製造方法により異なる場合があるため材料記号の後に"一"を入れ,その製法による記号を付記して表示する。
 - (例) STPT410-S (継目無管の場合)
- (3) 強度区分により許容引張応力が異なる場合,材料記号の後にJISで定める強度区分を付記して表示する。

(例)

設計・建設規格の表示 計算書の表示
 SCMV3 (付録材料図表 Part5 表 5 の許容引張応力の上段)
 SCMV3-1
 SCMV3 (付録材料図表 Part5 表 5 の許容引張応力の下段)

(4) 使用する厚さ又は径等によって許容引張応力の値が異なる場合、材料記号の後に該当する厚さ又は径等の範囲を付記して表示する。

(例) S45C (直径40mm以下)

- (5) 熱処理によって許容引張応力の値が異なる場合、材料記号の後にJISに定める熱処理 記号を付記して表示する。
 - (例) SUS630 H1075 (固溶化熱処理後570~590℃空冷の場合)
- (6) ガスケット材料で非石綿の場合の表示は以下とする。
 - (例) 非石綿ジョイントシート

渦巻形金属ガスケット(非石綿)(ステンレス鋼)

平形金属被覆ガスケット(非石綿板)(ステンレス鋼)

なお、この場合のガスケット係数m及びガスケットの最小設計締付圧力 y は、JIS B 8 2 6 5 附属書3 表2 備考3より、ガスケットメーカ推奨値を適用する。

2. クラス3容器の強度計算方法

2.1 共通記号の定義

クラス3容器の強度計算において、特定の計算に限定せず、一般的に使用する記号を共通記号として次に掲げる。

なお、以下に示す記号のうち、各計算において説明しているものはそれに従う。

計算書の表示	表示内容	単位
P	最高使用圧力	MPa
S _y	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 8 もしく はJISで定める降伏点又は耐力	MPa
η	継手の効率 設計・建設規格 PVD-3110 もしくは JIS B 8501 に 定める定数。	_
継手の種類		_
継手無し	同左	_
突合せ両側溶接	同左	_
裏当金(取り除 く。)を使用し た突合せ片側溶 接	裏当金を使用した突合せ片側溶接(溶接後裏当金を取り除いたものに限る。)並びにこれと同等以上の効果が得られる方法による溶接	-
裏当金(取り除 かず。)を使用 した突合せ片側 溶接	裏当金を使用した突合せ片側溶接(溶接後裏当金 を取り除いたものを除く。)	_
裏当金を使用し ない突合せ片側 溶接 両側全厚すみ肉	同左	_
重ね溶接 プラグ溶接を行 う片側全厚すみ 肉重ね溶接	同左	-
プラグ溶接を行 わない片側全厚 すみ肉重ね溶接	同左	_
放射線検査の有無		
有り	発電用原子力設備規格 (溶接規格 JSME SNB1-2001) (日本機械学会 2001年) N-3140 及び N-4140 (N-1100(1)a 準用) の規定に準じて 放射線透過試験を行い,同規格の規定に適合する もの	_
無し	その他のもの	_

2.2 原水タンクの構造及び強度

2.2.1 開放タンクの胴の計算

原水タンクについては設計・建設規格 PVD-3010 及び PVD-3110 (設計・建設規格 PVC-3920 準用) を適用する。

(1) 記号の説明

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
D i	D_{i}	胴の内径	m
Н	Н	水頭	m
S	S	最高使用温度における材料の許容引張応力	MPa
		設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5	
		又は表6による。	
	t	胴に必要な厚さ	mm
	t _I	胴の規格上必要な最小厚さ	mm
t	t 2	胴の計算上必要な厚さ	mm
	t ₃	胴の内径に応じた必要厚さ	mm
	t s	胴の最小厚さ	mm
	t so	胴の呼び厚さ	mm
ρ	ρ	液体の比重。ただし,1.00 未満の場合は	_
		1.00 とする。	

(2) 算式

開放タンクの胴に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 規格上必要な最小厚さ: t₁

炭素鋼鋼板又は低合金鋼鋼板で作られた場合は 3 mm, その他の材料で作られた場合は 1.5 mm とする。

b. 胴の計算上必要な厚さ: t₂

$$t_2 = \frac{D_i \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$

c. 胴の内径に応じた必要厚さ: t₃

胴の内径が 5 m を超えるものについては、同の内径の区分に応じ設計・建設規格表 PVC-3920-1 より求めた胴の厚さとする。

(3) 評価

胴の最小厚さ (t_s) ≧胴に必要な厚さ (t) ならば十分である。

2.2.2 開放タンクの底板の計算

原水タンクについては設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3960及び PVC-3970 準用) を適用する。

(1) 記号の説明

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
Н	Н	水頭	m
Р	Р	最高使用圧力	MPa
	t	底板の規格上必要な厚さ	mm
	t _b	底板の最小厚さ	mm
	t bo	底板の呼び厚さ	mm
ρ	ρ	液体の比重。ただし,1.00 未満の場合は	_
		1.00 とする。	

下記(3) b 項の場合で上記以外の記号については、設計・建設規格 PVC-3220 及び PVC-3310 によるものとする。

(2) 形状の制限

次のいずれかであること。

- a. 平板
- b. 設計・建設規格 PVC-3210 に規定されている鏡板

(3) 算式

開放タンクの底板に必要な厚さは次によるものとする。

- a. 地面,基礎等に直接接触するものの厚さ:t 設計・建設規格 PVD-3010 により 3 mm 以上
- b. 上記以外のものの底板に必要な厚さ: t

設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3970(2)準用) を適用する。 ここで、最高使用圧力 P は次の式による値とする。

 $P = 9.80665 \times 10^{-3} \cdot H \cdot \rho$

(a) 鏡板

設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3970(2)準用) より,設計・建設規格 PVC-3220を準用する。

(b) 平板

設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3970(2)準用) より,設計・建設規格 PVC-3310を準用する。

(4) 評価

底板の最小厚さ(t_b)≧底板に必要な厚さ(t)ならば十分である。

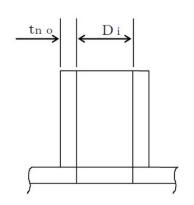
2.2.3 開放タンクの管台の計算

原水タンクについては設計・建設規格 PVD-3010 及び PVD-3110 (設計・建設規格 PVC-3980 準用) を適用する。

(1) 記号の説明

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
D i	D i	管台の内径*	m
Н	Н	水頭	m
S	S	最高使用温度における材料の許容引張応力	MPa
		設計・建設規格 付録材料図書 Part5 表 5	
		又は表6による。	
	t	管台に必要な厚さ	mm
t	t 1	管台の計算上必要な厚さ	mm
	t 2	管台の規格上必要な最小厚さ	mm
	t n	管台の最小厚さ	mm
	t no	管台の呼び厚さ*	mm
ρ	ρ	液体の比重。ただし,1.00 未満の場合は	_
		1.00 とする。	

注記 *: 管台の内径及び呼び厚さは、下図参照。



注:本図は、管台の内径及び呼び厚さ の寸法を説明するものであり、管 台の取付け形式を示すものではな い。

(2) 算式

開放タンクの管台に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 管台の計算上の必要な厚さ: t₁

$$t_1 = \frac{D_i \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$

b. 規格上必要な最小厚さ: t₂

管台の外径に応じ設計・建設規格 表 PVC-3980-1 より求めた管台の厚さ

(3) 算式

管台の最小厚さ(t_n)≧管台に必要な厚さ(t)ならば十分である。

2.2.4 開放タンクの胴の穴の補強計算

原水タンクについては設計・建設規格 PVD-3010, PVD-3110 及び PVD-3510 (設計・建設 規格 PVC-3950 及び PVC-3160 準用) を適用する。

なお、穴を設ける場合の規定及び補強不要となる穴の規定については以下の通りとする。 (PVD-3511, PVD-3512 適用)

- ・穴は、円形または楕円形であること。ただし、容器内の流体等の監視用のために設ける穴で長方形の両端が凸形に半円形状であるものについては、この限りではない。
- ・穴の径 (円形の穴については直径, だ円形の穴については長径をいう) が 85 mm 以下の場合は, 補強計算は不要とする。

(1) 記号の説明

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
	Α 0	補強に有効な総面積	mm^2
Α	A_1	胴、鏡板又は平板の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_2	管台の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_3	すみ肉溶接の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_4	強め板の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_{0D}	X ₁ ≠X ₂ の場合の片側断面についての補強に有効な総面積	mm^2
	A_{1D}	X ₁ ≠X ₂ の場合の片側断面についての胴, 鏡板 又は平板の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_{2D}	$X_1 \neq X_2$ の場合の片側断面についての管台の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_{3D}	$X_1 \neq X_2$ の場合の片側断面についてのすみ肉溶接の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_{4D}	$X_1 \neq X_2$ の場合の片側断面についての強め板の 部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_{i0}	大きい穴の補強に有効な総面積	mm^2
	A _{j 1}	大きい穴の胴,鏡板又は平板の部分の補強に有効な面積	mm^2
	A_{j} 2	大きい穴の管台の部分の補強に有効な面積	mm^2
	$A_{\mathrm{j}3}$	大きい穴のすみ肉溶接の部分の補強に有効な面 積	mm^2
	A_{j}	大きい穴の強め板の部分の補強に有効な面積	mm^2
	$A_{j\ r}$	大きい穴の補強に有効な面積	mm^2
A _r	A_r	穴の補強に必要な面積	mm^2
	A_{rD}	片側断面についての穴の補強に必要な面積	mm^2
В	В	設計・建設規格 付録材料図表 Part7 図1 ~図 20 より求めた値 (Bを求める際に使用した板の厚さは繰返し計算により最終的に t n r と	
		なる。)	
	Ве	強め板の外径	mm
d	d	胴又は鏡板の断面に現われる穴の径 平板の場合は設計・建設規格の表中に規定する 方法によって測った平板の径又は,最小内のり 断面に現われる穴の径	mm

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
	d _h	平板の断面に現われる穴の径	mm
	d i	大きい穴の補強を要する限界径	mm
	$ m d_{w}$	管台の取り付く穴の径(完全溶込み溶接により	mm
		溶接された管台については、 $d_w = D_{on} + \alpha$	
		(αはルート間隔の2倍), それ以外の管台に	
		ついては、 $d_w = D_{on}$)	
D i	$\mathrm{D}_{\mathrm{\ i}}$	円筒胴にあっては胴の内径。さら形鏡板及び半	mm
1	1	だ円形鏡板にあっては鏡板のフランジ部の内	
		径。全半球形鏡板にあっては鏡板の内径	
D	$\mathrm{D}_{\mathrm{~i~L}}$	半だ円形鏡板の内面における長径	mm
	D i s	半だ円形鏡板の内面における短径	mm
	D o n	管台の外径	mm
F	F	係数	_
-	F ₁	すみ肉溶接の許容せん断応力の係数	_
	$\stackrel{\Gamma}{\mathrm{F}}_{2}$	突合せ溶接の許容せん断応力の係数	_
	F_3	突合せ溶接の許容引張応力の係数	_
	F_4	管台壁の許容せん断応力の係数	_
K 1	$_{ m K_{1}}$	半だ円形鏡板の長径と短径との比による係数	_
11	L_1	溶接の脚長*1	mm
	$\stackrel{L}{L}_2$	溶接の脚長*1	mm
	$\stackrel{L}{_{2}}$	溶接の脚長*1	mm
	$\stackrel{L}{}_4$	溶接の脚長*1	mm
	$_{ m L_{5}}^{ m L_{4}}$	溶接の脚長*1	mm
	P 5	$P = 9.80665 \times 10^{-3} \cdot H \cdot \rho$	MPa
	PLATE-	〒-9.30003×10 - 11 · β 管台のない平板形式 (図 3-20 参照)	MI a
	R	さら形鏡板にあっては鏡板の中央部における内	mm
	IX	面の半径。半だ円形鏡板にあってはD ₁₁ ・K ₁	ШШ
		全半球形鏡板にあっては鏡板の内半径	
	S c	・	MPa
	S c	競級権の計谷引張応列 設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5	MI a
		又は表6による。	
	S e	残は終りによる。 強め板材の許容引張応力	MPa
	∪ е	強め板材の計谷引張心力 設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5	NII a
		又は表6による。	
S	S _n	文は表りによる。 管台材の許容引張応力	MPa
S	S n	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5	MI a
		改訂・建設規格 竹敷材料図表 Fart5 表 5 又は表 6 による。	
	C	又は衣りによる。 平板材の許容引張応力	MPa
	S p	平板材の計谷引張応力 設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5	NIF a
C	C	又は表6による。	MD -
S	S s	胴板材の許容引張応力	MPa
		設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5	
		又は表 6 による。	

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
79610 42 66.15	S _{w 1}	 すみ肉溶接部の許容せん断応力	MPa
	S _{w2}	突合せ溶接部の許容せん断応力	MPa
	S _{w 3}	突合せ溶接部の許容引張応力	MPa
	S _{w4}	管台壁の許容せん断応力	MPa
t s	t c	鏡板の最小厚さ	mm
t s r	t _{c r}	穴の補強計算に用いる鏡板の計算上必要な厚さ	mm
	t e	強め板の最小厚さ	mm
t n	t n	管台の最小厚さ	mm
	t no	管台の呼び厚さ	mm
t n r	t n r	管台の計算上必要な厚さ	mm
t s	t p	平板の最小厚さ	mm
t s r	t _{p r}	平板の計算上必要な厚さ	mm
t s	t s	胴の最小厚さ	mm
t _{s r}	t _{s r}	胴の継目がない場合の計算上必要な厚さ	mm
	W	溶接部の負うべき荷重	N
	$W_1 * 2$	$W_1 = (A_2 + A_3 + A_4) \cdot S_s$	N
	$W_2 * ^2$	$W_2 = (d \cdot t_{sr} - A_1) \cdot S_s X t$	N
		$W_2 = (d_w \cdot t_{sr} - A_1) \cdot S_s$	
	$ m W_{e1}$	すみ肉溶接部のせん断力(管台取付部:胴の外	N
		側)	
	$ m W_{e~2}$	すみ肉溶接部のせん断力(管台取付部:胴の内	N
		側)	
	$ m W_{e3}$	すみ肉溶接部のせん断力 (強め板取付部)	N
	$ m W_{~e~4}$	突合せ溶接部のせん断力(胴と強め板との突合	N
		世部)	
	W _e 5	突合せ溶接部のせん断力(管台取付部)	N
	W _{e 5 D}	突合せ溶接部のせん断力(管台取付部)	N
	$ m W_{e}$ 6	突合せ溶接部の引張力(胴の部分径D。nにおい て)	N
	W e 7	突合せ溶接部の引張力(胴の部分径 d wにおい	N
		て)	
	$ m W_{e8}$	突合せ溶接部の引張力(強め板の部分径Donに	N
		おいて)	
	$ m W_{e}$ 9	突合せ溶接部の引張力(強め板の部分径 d wに	N
		おいて)	
	$ m W_{~e~1~0}$	管台のせん断力	N
	$ m W_{~e~1~1}$	すみ肉溶接部のせん断力 (管台取付部の胴, 鏡	N
		板又は平板の部分径dwより外側)	
	$W_{\mathrm{e}\mathrm{b}\mathrm{p}1}$	予想される破断箇所の強さ	N
	$ m W_{\ e\ b\ p\ 2}$	予想される破断箇所の強さ	N
	$ m W_{ebp3}$	予想される破断箇所の強さ	N
	$ m W_{ebp4}$	予想される破断箇所の強さ	N
	$ m W_{ebp5}$	予想される破断箇所の強さ	N
	$ m W_{ebp6}$	予想される破断箇所の強さ	N

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
	WELD-	管台溶接形式(図 3-1~図 3-19 を参照)	_
	X	補強の有効範囲(胴の面に沿った方向)	mm
		補強の有効範囲	
	X 1	補強の有効範囲	mm
	X 2	大きい穴の補強に有効な範囲	mm
	Х ј	大きい穴の補強に有効な範囲	mm
	X _{j 1}	大きい穴の補強に有効な範囲	mm
	$X_{\ j\ 2}$	補強の有効範囲(胴より外側)	mm
	Y 1	補強の有効範囲(胴より内側)	mm
	Y 2	穴が長手継手又は胴と全半球形鏡板との接合部	mm
	η	の周継手を通る場合はその継手の効率。その他	_
		の場合は 1.00	
	π	円周率	_
	応力除去の		
	有無		
	有り	同左	_
	無し	同左	_

注記 *1:設計・建設規格 図 PVD-4112-3 による。

(2) 胴の補強計算

a. 管台の形式

図 2-1~図 2-19 に管台の形式,補強に有効な面積,補強に必要な面積,破断形式等を示す。

ただし、すみ肉溶接部分の破断箇所については、両方の脚長が等しいため、片側の脚長の破断形式のみを図示する。

b. 穴の補強

(a) 補強に必要な面積

設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3161.3 準用) を適用する。 イ. 円筒形の胴の場合

- (イ) 管台の一部分が胴の部分となっていない場合及びWELD-8, 22 の場合 $\mathbf{A_r} = \mathbf{d} \cdot \mathbf{t_{s,r}} \cdot \mathbf{F}$
- (ロ) 管台の一部分が胴の部分となっている場合 $A_r = d \cdot t_{s\,r} \cdot F + 2 \cdot \left(1 S_n / S_s\right) \cdot t_{s\,r} \cdot F \cdot t_n$ $(S_n / S_s > 1 \, の場合は S_n / S_s = 1 \, とする。以下,胴の場合において同じ)$

(b) 補強に有効な範囲

設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3161.1 準用) を適用する。

$$X = X_1 + X_2$$

$$X_1 = X_2 = M a \times (d, d/2 + t_s + t_n)$$

$$Y_1 = M i n (2.5 \cdot t_s, 2.5 \cdot t_n + t_e)$$

$$Y_2 = M i n (2.5 \cdot t_2, 2.5 \cdot t_n)$$

ただし、構造上計算した有効範囲が取れない場合は、構造上取り得る範囲とする。 また、強め板がない場合には $t_e=0$ とする。

(c) 補強に有効な面積

設計・建設規格 PVD-3010 及び PVD-3110 (設計・建設規格 PVC-3161.2 準用) を適用する。

- イ. 胴の部分の補強に有効な面積
 - (イ) 管台の一部分が胴の部分となっていない場合及びWELD-8, 22, 38 の場合

$$A_1 = (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{s,r}) \cdot (X - d)$$

(ロ) 管台の一部分が胴の部分となっている場合

$$A_1 = (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{s,r}) \cdot (X - d) - (1 - S_n / S_s) \cdot (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{s,r}) \cdot 2 \cdot t_n$$

- ロ. 管台の部分の補強に有効な面積
- (イ) 管台が胴の内側に突出していない場合及びWELD-8, 22, 38 の場合 $A_2=2\cdot (t_n-t_n_r)\cdot Y_1\cdot S_n/S_s$
- (ロ) 管台が胴の内側に突出している場合

$$A_2 = 2 \cdot \{(t_n - t_{nr}) \cdot Y_1 + t_n \cdot Y_2\} \cdot S_n / S_s$$

ただし,

$$t_{n} = \frac{P \cdot (D_{on} - 2 \cdot t_{n})}{2 \cdot S_{n} - 1.2 \cdot P}$$

ハ. すみ肉溶接の部分の補強に有効な面積

$$A_3 = L_1 \cdot L_1 + L_2 \cdot L_2 + L_3 \cdot L_3$$

ただし、補強の有効範囲にないすみ肉溶接の部分は除く。

ニ. 強め板の部分の補強に有効な面積

$$A_4 = \{M \text{ in } (B_e, X) - D_{on} \} \cdot t_e \cdot S_e / S_s$$
 ($S_e / S_s > 1$ の場合は $S_e / S_s = 1$ とする。以下胴の場合において同じ)

ホ. 補強に有効な総面積

$$A_0 = A_1 + A_2 + A_3 + A_4$$

(d) 補強に有効な範囲 X₁ ≠ X₂の場合の補強に有効な面積の確認

設計・建設規格 PVD-3010 及び PVD-3110 (設計・建設規格 PVC-3165 準用) を適用する。

補強に必要な面積の2分の1以上の補強に有効な面積は穴の中心線の両側にある必要がある。

ただし、補強に有効な範囲 $X_1 = X_2$ の場合は上記条件を満足することが明らかであり、以下の計算は行わない。

イ. 補強に必要な面積の2分の1

$$A_{rD} = A_{r}/2$$

- ロ. X₁又はX₂のいずれか小さい方の断面における補強に有効な面積
- (イ) 胴の部分の補強に有効な面積

管台の一部分が胴の部分となっていない場合及びWELD-8, 22, 38 の場合 $A_{1D} = (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{s.r.}) \cdot \{M i n (X_1, X_2) - d/2\}$

管台の一部分が胴の部分となっている場合

$$A_{1D} = (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{sr}) \cdot \{M \text{ in } (X_1, X_2) - d/2\}$$
$$-(1 - S_n/S_s) \cdot (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{sr}) \cdot t_n$$

(ロ) 管台の部分の補強に有効な面積

$$A_{2D} = A_{2}/2$$

(ハ) すみ肉溶接の部分の補強に有効な面積

$$A_{3D} = A_3/2$$

(二) 強め板の部分の補強に有効な面積

$$A_{4D} = A_{4}/2$$

(ホ) 補強に有効な総面積

$$A_{0D} = A_{1D} + A_{2D} + A_{3D} + A_{4D}$$

c. 大きい穴の補強

設計・建設規格 PVD-3010 及び PVD-3110 (設計・建設規格 PVC-3164 準用) を適用する。

- (a) 大きい穴の補強を要する限界径
 - イ. D_iが1500mm以下の場合

$$d_i = D_i/2$$

ただし, 500mm を超える場合は 500mm とする。

ロ. D_iが 1500mm を超える場合

$$d_j = D_i/3$$

ただし, 1000mm を超える場合は 1000mm とする。

ここで、 $d \le d_i$ の場合は大きい穴の補強計算は必要ない。

一方, $d > d_j$ の場合は補強に必要な面積の 3 分の 2 以上が穴の周囲から穴の径の 4 分の 1 の範囲内にある必要がある。

(b) 大きい穴の補強における管台の形式

図 3-21~図 3-39 に大きい穴の補強における管台の形式を示す。

(c) 大きい穴の補強に必要な面積

$$A_{jr} = \frac{2}{3} \cdot A_r$$

(d) 大きい穴の補強に有効な範囲

$$X_{j} = X_{j} + X_{j} = X_{j} = X_{j} + X_{j} = X_{j} = X_{j} + X_{j} = X_{j$$

$$X_{j} = X_{j} = d/2 + d/4$$

ただし、構造上計算した有効範囲がとれない場合は、構造上取り得る範囲とする。

- (e) 大きい穴の補強に有効な面積
 - イ. 胴の部分の補強に有効な面積
 - (イ) 管台の一部分が胴の部分となっていない場合及びWELD-8, 22, 38 の場合 $A_{i,i} = (\eta \cdot t_s F \cdot t_{s,r}) \cdot (X_i d)$
 - (ロ) 管台の一部分が胴の部分となっている場合

$$A_{i,1} = (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{s,r}) \cdot (X_i - d) - (1 - S_n / S_s) \cdot (\eta \cdot t_s - F \cdot t_{s,r}) \cdot 2 \cdot t_n$$

- ロ. 管台の部分の補強に有効な面積
 - (イ) 管台が胴の内側に突出していない場合及びWELD-8, 22, 38 の場合 $A_{i\,2} = 2 \cdot \left[\left\{ M \ i \ n \ \left(X_i, \ D_{on} \right) d \right\} / 2 t_{n\,r} \right] \cdot Y_1 \cdot S_n / S_s$
 - (ロ) 管台が胴の内側に突出している場合

$$A_{j2} = 2 \cdot [\{(M \text{ i n } (X_j, D_{on}) - d)/2 - t_{nr}\} \cdot Y_1 + (M \text{ i n } (X_j, D_{on}) - d)/2 \cdot Y_2] \cdot S_n/S_s$$

ハ. すみ肉溶接の部分の補強に有効な面積

$$A_{j3} = L_{1} \cdot L_{1} + L_{2} \cdot L_{2} + L_{3} \cdot L_{3}$$

ただし、大きい穴の補強の有効範囲にないすみ肉溶接の部分は除く。

ニ. 強め板の部分の補強に有効な面積

$$A_{j4} = \{M i n (B_e, X_j) - D_{on} \} \cdot t_e \cdot S_e / S_s$$

ホ. 大きい穴の補強に有効な総面積

$$A_{j0} = A_{j1} + A_{j2} + A_{j3} + A_{j4}$$

d. 溶接部の強度

設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3168 及び PVC-3169 準用) を適用する。

(a) 溶接部の負うべき荷重

次の2つの計算式 $(W_1$ 及び W_2)により求めた荷重のうちいずれか小さい方 $W_1 = (A_2 + A_3 + A_4) \cdot S_5$

管台の一部分が胴の部分となっていない場合及びWELD-8, 22, 38 の場合 $W_{\circ} = (d \cdot t_{\circ}, -A_{\circ}) \cdot S_{\circ}$

管台の一部分が胴の部分となっている場合

$$W_2 = (d_w \cdot t_s - A_1) \cdot S_s$$

よって、 $W=M i n (W_1, W_2)$

ここで、W<0の場合は、溶接部の強度計算は必要ない。

一方、W≥0の場合は以下の溶接部の強度計算を行う。

(b) 溶接部の単位面積当たりの強さ

$$S_{w1} = S_s \cdot F_1$$

$$S_{w2} = S_s \cdot F_2$$

$$S_{w3} = S_s \cdot F_3$$

$$S_{w4} = M i n (S_s, S_n) \cdot F_4$$

(c) 継手部の強さ

$$W_{_{e\;1}} \! = \pi \; \cdot D_{_{o\;n}} \; \cdot L_{_{1}} \cdot S_{_{w\,1}} \, / 2$$

$$W_{e2} = \pi \cdot D_{on} \cdot L_3 \cdot S_{w1} / 2$$
 · · · · · · · · · · (WELD-17 以外の場合)

$$W_{e^2} = \pi \cdot (d - 2 \cdot L_2) \cdot L_2 \cdot S_{w1} / 2$$
 · · · · · · · · · (WELD-17 の場合)

$$W_{e3} = \pi \cdot B_e \cdot L_2 \cdot S_{w1}/2$$

$$W_{e \ 4} = \pi \cdot D_{o \ n} \cdot \left(\frac{d_{w} - D_{o \ n}}{2}\right) \cdot S_{w \ 2} / 2$$

$$W_{e 5} = \pi \cdot \left(\frac{D_{o n} + d}{2}\right) \cdot t_{n} \cdot S_{w 2} / 2$$

$$W_{e6} = \pi \cdot D_{on} \cdot t_s \cdot S_{w3} / 2$$

·········· (WELD-5, 6, 14, 35, 36, 44以外の場合)

$$W_{e,6} = \pi \cdot D_{o,n} \cdot L_4 \cdot S_{w,3} / 2$$

·············· (WELD-5, 6, 14, 35, 36, 44の場合)

$$W_{e7} = \pi \cdot d_w \cdot L_4 \cdot S_{w3} / 2$$
 · · · · · · · · · · (WELD-6, 36 の場合)

$$W_{e8} = \pi \cdot D_{on} \cdot L_5 \cdot S_{w3} / 2$$
 · · · · · · · · · · (WELD-14, 44 の場合) $W_{e9} = \pi \cdot d_w \cdot t_e \cdot S_{w3} / 2$

$$W_{\text{e 1 0}} = \pi \cdot \left(\frac{D_{\text{o n}} + d}{2}\right) \cdot t_{\text{n}} \cdot S_{\text{w 4}} / 2$$

$$W_{\text{e 1 1}} \! = \pi \! \cdot \! d_{\text{w}} \cdot \! \left(\frac{D_{\text{o n}} \! - d_{\text{w}}}{2} \! + L_{\text{1}} \right) \! \cdot \! S_{\text{w 1}} / 2$$

- (d) 予想される破断箇所の強さ
 - イ. WELD-1, 31の場合

ロ. WELD-2, 32の場合

$$W_{e\,b\,p\,1}$$
 = W_{e}) W_{e} を通る強さ= $W_{e\,1}+W_{e\,2}$ $W_{e\,b\,p\,2}$ = W_{e}) $W_{e\,1}$ を通る強さ= $W_{e\,1}+W_{e\,1\,0}$

ハ. WELD-3, 33 の場合

$$W_{e \ b \ p \ 1} = W_{e})$$
 $W_{e \ 6} \cdots \cdots$ を通る強さ $= W_{e \ 1} + W_{e \ 6}$ $W_{e \ b \ p \ 2} = W_{e})$ $W_{e \ 1}$ $\cdots \cdots$ を通る強さ $= W_{e \ 1} + W_{e \ 1 \ 0}$ $W_{e \ b \ p \ 3} = W_{e}$ $\cdots \cdots \cdots$ を通る強さ $= W_{e \ 7}$

ニ. WELD-4, 34の場合

$$W_{e \, b \, p \, 1} = W_{e \, 1} W_{e \, 6} \cdots$$
 を通る強さ $= W_{e \, 1} + W_{e \, 6}$ $W_{e \, b \, p \, 2} = W_{e \, 1} W_{e \, 1} \cdots$ を通る強さ $= W_{e \, 1} + W_{e \, 1 \, 0}$ $W_{e \, b \, p \, 3} = W_{e \, 1 \, 1} W_{e} \cdots$ を通る強さ $= W_{e \, 1 \, 1} + W_{e \, 7}$

ただし、 $D_{on} = d_w$ の場合は $W_{ebp1} = W_{ebp3}$ となるため W_{ebp3} を省略する。

ホ. WELD-5, 35 の場合

$$W_{e \ b \ p \ 1}$$
 $=$ W_{e} W_{e} $W_{e \ b \ p \ 2}$ $=$ $W_{e \ l}$ $W_{e \ l \ 0}$ \cdots を通る強さ $=$ $W_{e \ l}$ $+$ $W_{e \ l \ 0}$ \cdots を通る強さ $=$ $W_{e \ l \ 0}$ $+$ $W_{e \ l \ 0}$

へ. WELD-6, 36 の場合

$$W_{e \, b \, p \, 1}$$
 = W_{e} W_{e} W_{e} W_{e} W_{e} $W_{e \, 1}$ $W_{e \, 1}$

ト. WELD-8, 38 の場合

$$W_{e \ b \ p \ 1}$$
 = W_{e} W_{e} $W_{e \ b \ p \ 2}$ - $W_{e \ b \ p \ 2}$ + $W_{e \ 1}$ + $W_{e \ 1}$ + $W_{e \ 1}$ の で通る強さ = $W_{e \ 1}$ + $W_{e \ 1}$ の で通る強さ = $W_{e \ 1}$ + $W_{e \ 1}$ の $W_{e \ 1}$ の

チ. WELD-9, 39 の場合

$$W_{e\,b\,p\,1}$$
 = W_{e}) $W_{e\,b}$ W_{e} \cdots を通る強さ= $W_{e\,1}+W_{e\,6}+W_{e\,2}$ $W_{e\,b\,p\,2}$ = W_{e}) $W_{e\,b\,p\,3}$ = W_{e}) \cdots を通る強さ= $W_{e\,1}$ + $W_{e\,1\,0}$ \cdots を通る強さ= $W_{e\,7}$

リ. WELD-11, 41の場合

ヌ. WELD-12, 42の場合

ル. WELD-13, 43の場合

$$W_{e\,b\,p\,1}$$
 = W_{e} $W_{e\,5}$ $W_{e\,5}$

ヲ. WELD-14, 44の場合

$$W_{e\,b\,p\,1}$$
 = $W_{e\,9}$ $W_{e\,6}$ \cdots を通る強さ= $W_{e\,3}+W_{e\,6}$ $W_{e\,b\,p\,2}$ = W_{e} $W_{e\,9}$ $W_{e\,9}$ \cdots を通る強さ= $W_{e\,1}+W_{e\,8}+W_{e\,6}$ $W_{e\,b\,p\,3}$ = $W_{e\,1}$ $W_{e\,1\,0}$ \cdots を通る強さ= $W_{e\,3}+W_{e\,1\,0}$ $W_{e\,b\,p\,4}$ = W_{e} $W_{e\,1\,0}$ \cdots を通る強さ= $W_{e\,1}+W_{e\,1\,0}$

カ. WELD-17の場合

$$W_{ebp1}$$
 = W_e W

ヨ. WELD-18, 48の場合

$$W_{e \ b \ p \ 1}$$
 = W_{e} W_{e}

$$\cdots$$
を通る強さ $=$ W $_{e\,3}$ +W $_{e\,4}$ +W $_{e\,6}$ +W $_{e\,2}$

$$W_{e b p 4} = W_{e} W_{e} W_{e} W_{e 1}$$

 \cdots を通る強さ=W $_{e\,3}$ +W $_{e\,4}$ +W $_{e\,1\,0}$

$$W_{e\,b\,p\,5}$$
 = $W_{e\,1}$ $W_{e\,1\,0}$ ········· を通る強さ= $W_{e\,1}$ + $W_{e\,1\,0}$

タ. WELD-19, 19´, 49の場合

$$W_{e b p 1} = W_{e} W_{e} W_{e} W_{e} W_{e}$$

 $\cdots\cdots$ を通る強さ=W $_{_{e\,1}}$ +W $_{_{e\,8}}$ +W $_{_{e\,6}}$ +W $_{_{e\,2}}$

$$W_{e\,b\,p\,2}$$
 = W_e) W_e) · · · · · · · を通る強さ= $W_{e\,3}+W_{e\,7}$

$$W_{e b p 3} = W_{e} W_{e} W_{e} W_{e}$$

·····・・・・・を通る強さ=W _{e 3} + W _{e 4} + W _{e 6} + W _{e 2}

$$W_{e b p 4} = W_{e} W_{e 4} W_{e 1}$$

·····・を通る強さ=W _{e 3}+W _{e 4}+W _{e 10}

$$W_{ebp5}$$
 = W_{e9} W_{e7} ·········· を通る強さ= W_{e9} + W_{e7}

$$W_{ebp6} = W_e W_{e1} \cdots$$
 を通る強さ $=W_{e1}+W_{e10}$

e. 評価

胴の穴の補強は、下記の条件を満足すれば十分である。

$$A_0 > A_r$$

 $A_{0D} \ge A_{rD}$ (ただし、 $X_1 \ne X_2$ の場合のみ) $A_{j0} \ge A_{jr}$ (ただし、大きい穴の補強を要する場合のみ)

すべての破断箇所の強さ≧W(ただし、Wが正の場合のみ)

2.2.5 2つ以上の穴が接近しているときの補強計算

原水タンクについては設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3162準用) を適用する。

(1) 記号の定義

設計・建設 規格の記号	計算書の表示	表示内容	単位
	A_1	2つの穴の間及び強め板の断面積の和	mm ²
	A_2	2 つの穴の間の胴板内に溶着された管壁の断面	mm ²
		積	
	A_d	A_1 と A_2 の和	mm ²
	A _r	A _{r1} とA _{r2} の和の1/2	mm ²
	A_{r1} , A_{r2}	2 つの穴のそれぞれの補強に必要な断面積	$$ mm 2
	A_{r} s	2 つの穴の間の強め材の断面積	mm ²
A _s	A_s	2 つの穴の間に必要な胴の断面積(胴板内に溶	mm ²
		着された管壁を含む。)	
	d	2 つの穴の中心間に必要な距離	mm
	d_1, d_2	2 つの穴のそれぞれの直径	mm
F	F	係数	_
Q	Q	2 つの穴の中心間の距離	mm
	L_{1i} , L_{2i}	2 つの穴のそれぞれの内側溶け込み深さ	mm
	L ₁₀ , L ₂₀	2 つの穴のそれぞれの外側溶け込み深さ	mm
	t 1, t 2	2 つの穴のそれぞれの管壁の厚さ	mm
t _{s r}	t _{s r}	胴の継手がない場合の計算上必要な厚さ	mm
t s r	t _{p r}	平板の計算上必要な厚さ	mm

(2) 算式

2以上の穴が接近しているため、それぞれの補強に有効な範囲が重なりあうときは次による。

d
$$\exists .5 \cdot \left(\frac{d_1 + d_2}{2}\right)$$

$$A_r = 0.5 \cdot \left(A_{r} + A_{r}\right)$$

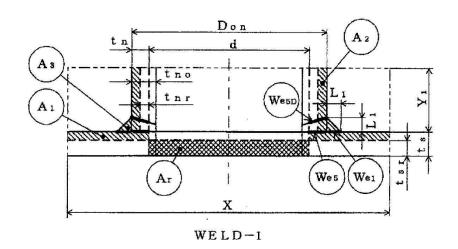
$$A_s = 0.7 \cdot \ell \cdot t_{sr} \cdot F \quad (胴の補強計算の場合)$$

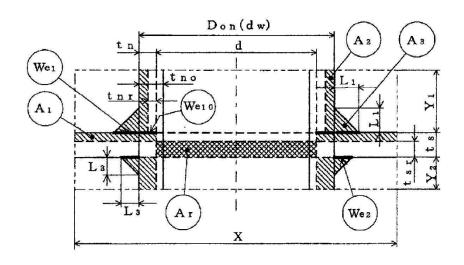
$$A_d = A_1 + A_2$$

(2) 評価

下記の条件を満足すれば十分である。

 $\ell \ge d$, $A r s \ge A r$, $A d \ge A s$





WELD-2

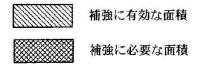
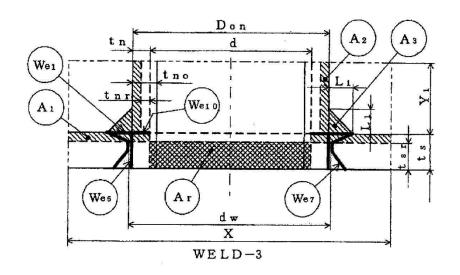
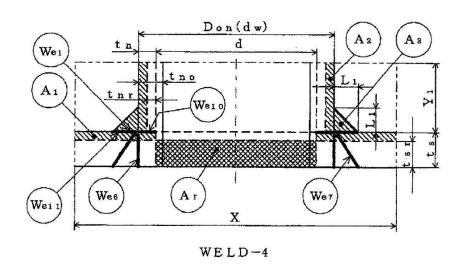


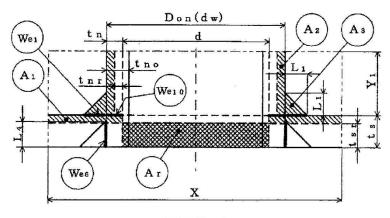
図 2-1



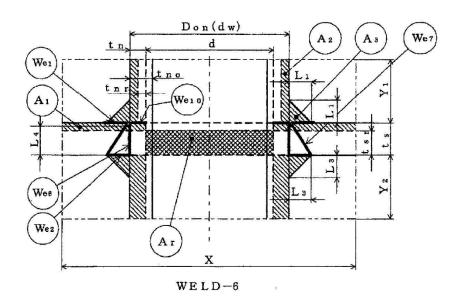


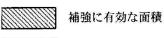
補強に有効な面積補強に必要な面積

図 2-2



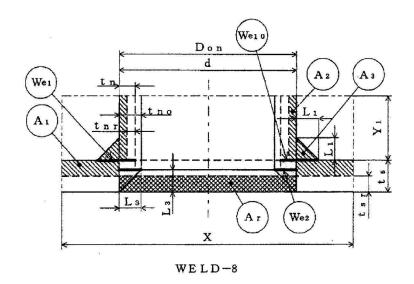
WELD-5

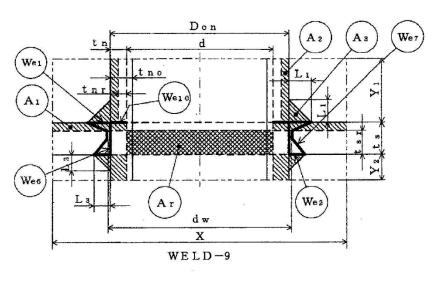




補強に必要な面積

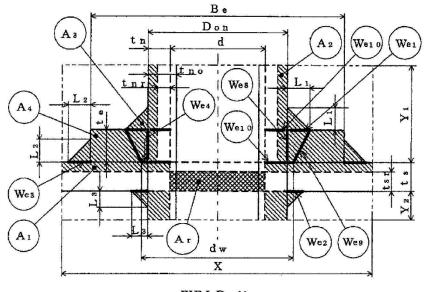
図 2-3



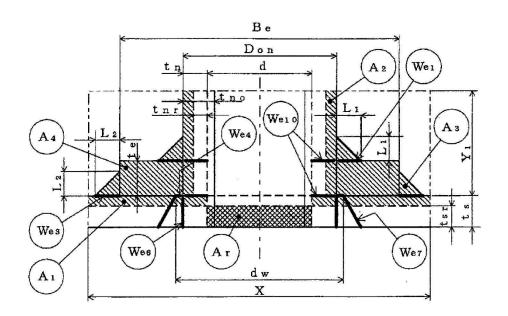


補強に有効な面積 補強に必要な面積

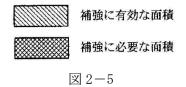
図 2-4

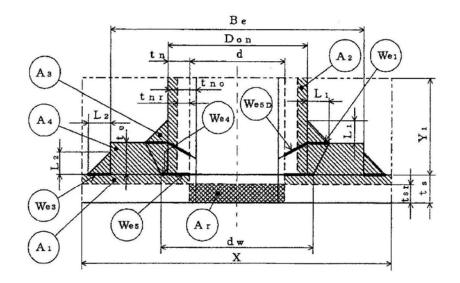


WELD-11

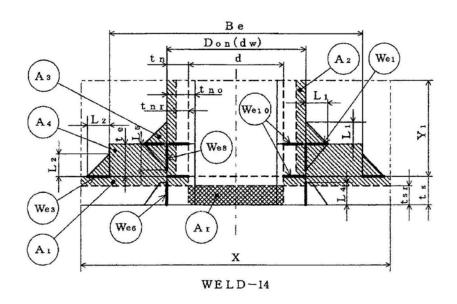


WELD-12



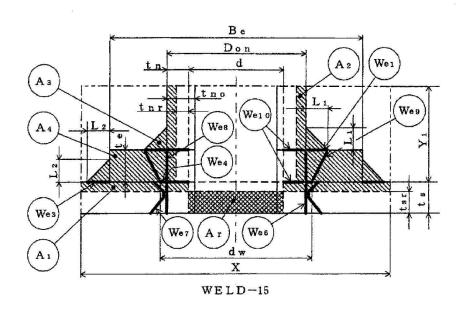


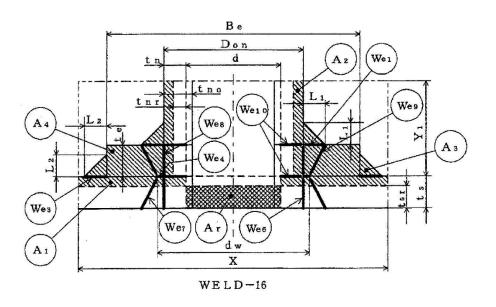
WELD-13



補強に有効な面積

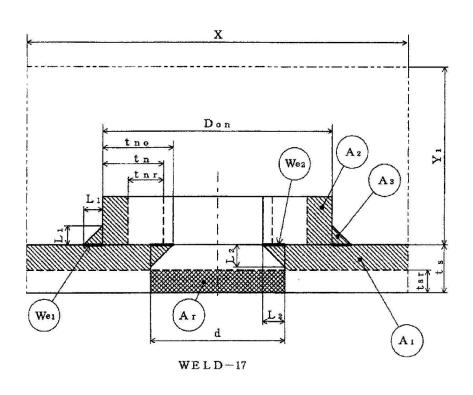
図 2-6

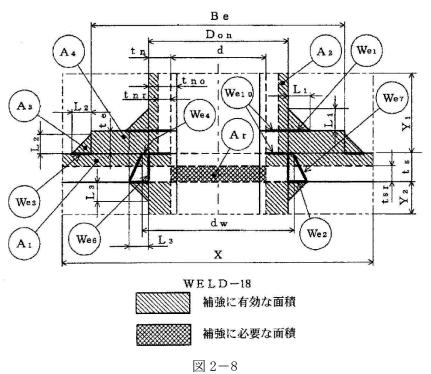


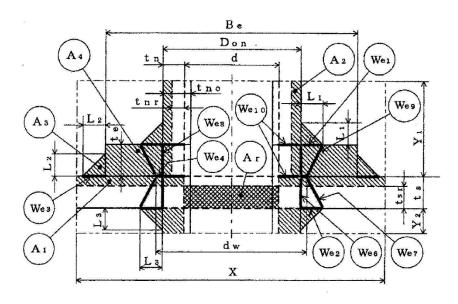


補強に有効な面積補強に必要な面積

図 2-7







WELD-19

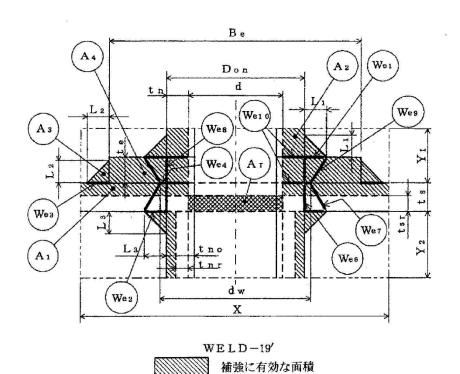
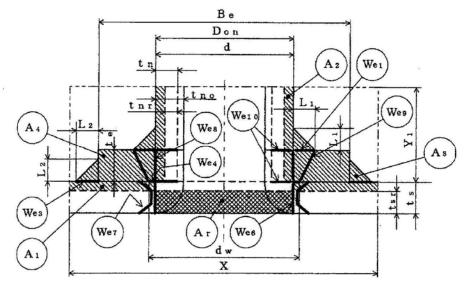


図 2-9

補強に必要な面積



WELD-22

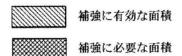
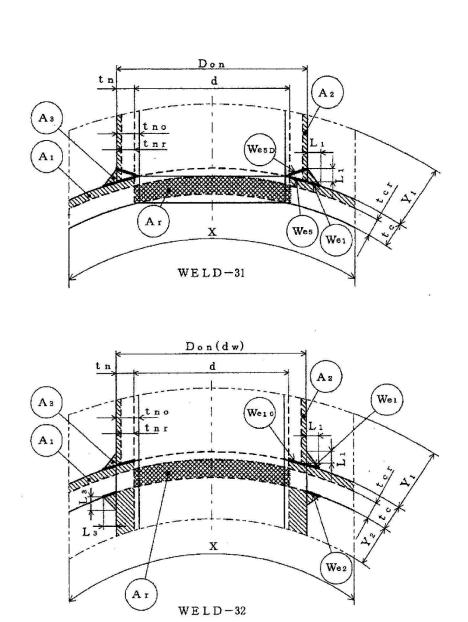


図 2-10



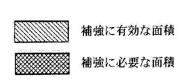
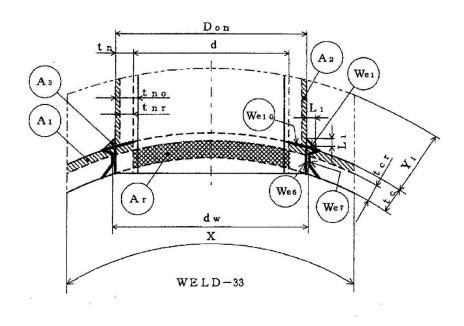


図 2-11



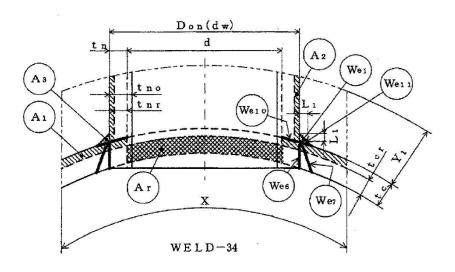
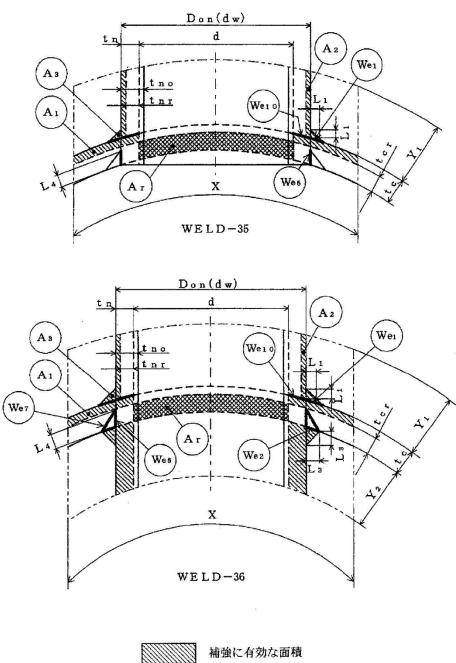




図 2-12



補強に有効な面積補強に必要な面積

図 2-13

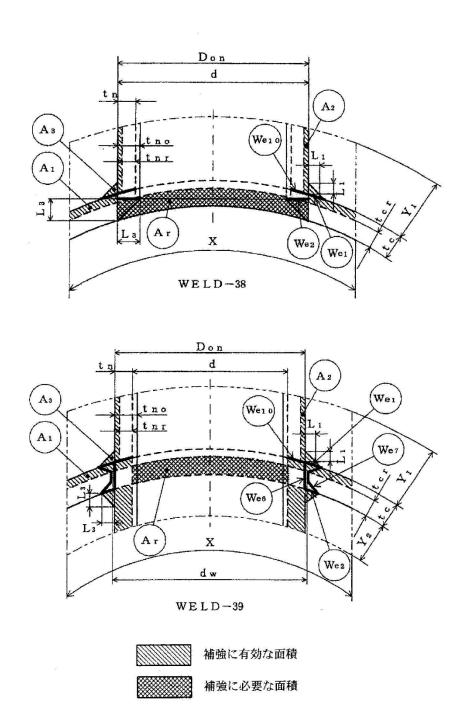
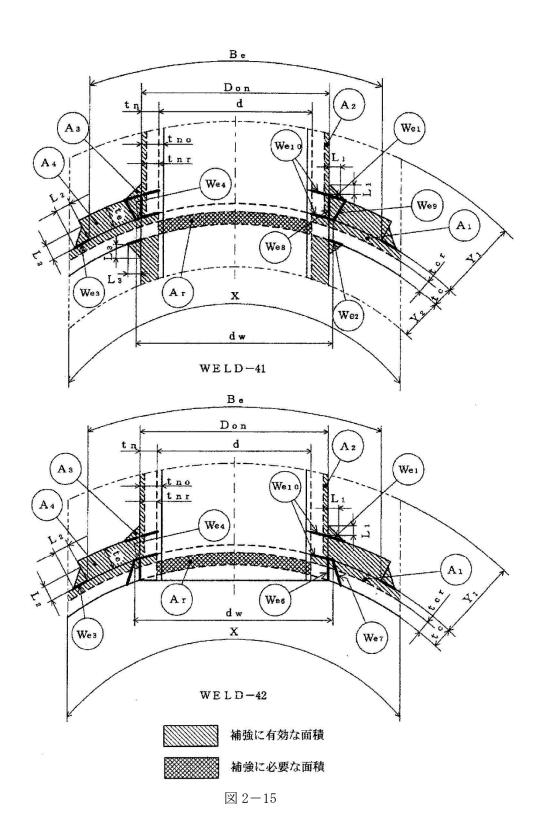


図 2-14



38

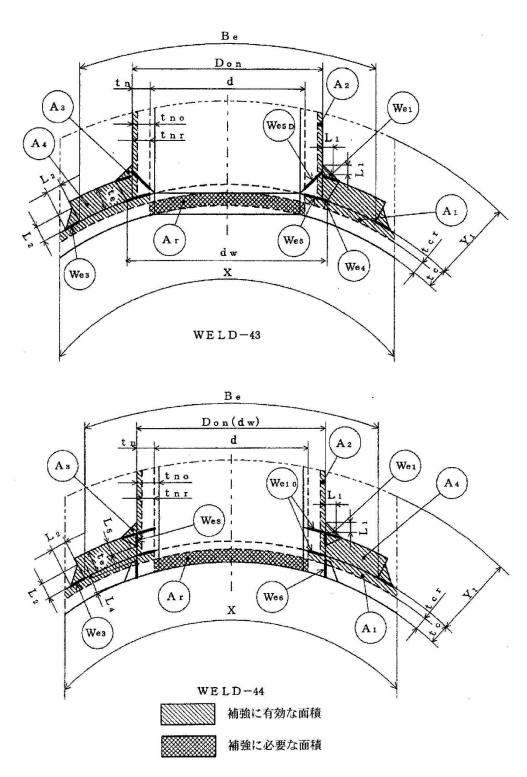
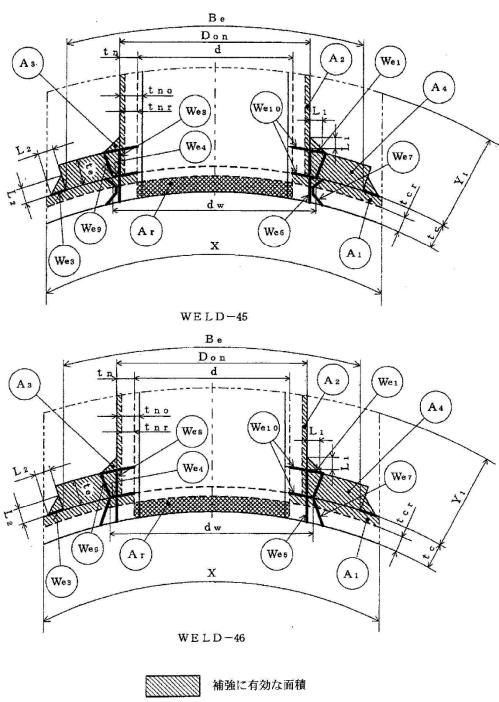
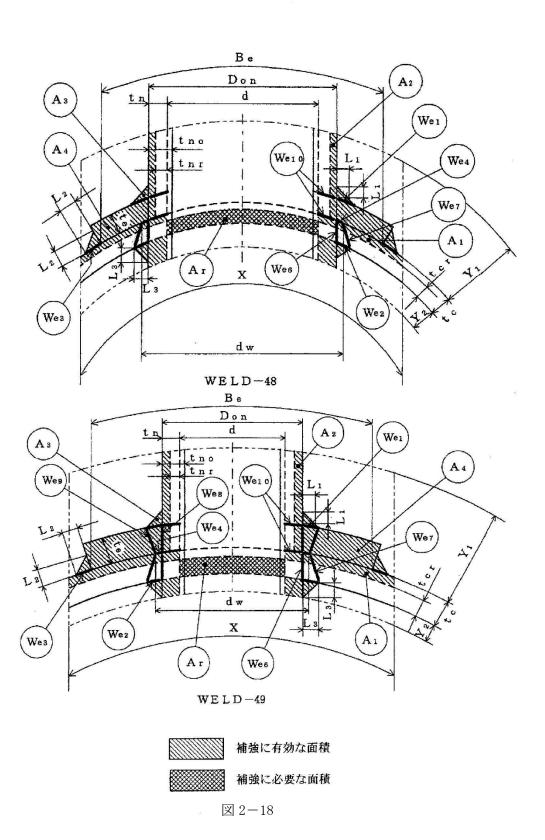


図 2-16



補強に有効な面積 補強に必要な面積

図 2-17



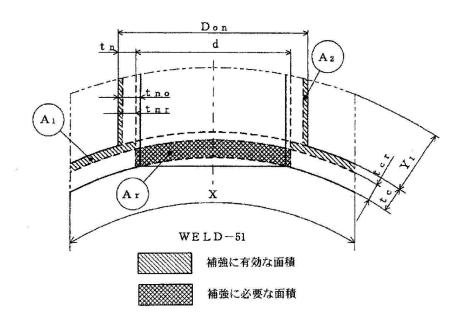


図 2-19

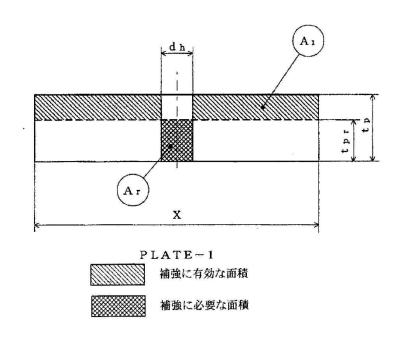
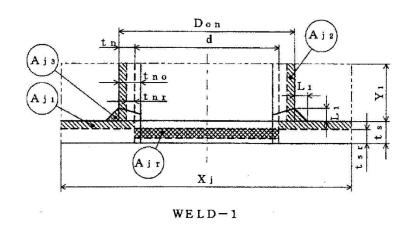
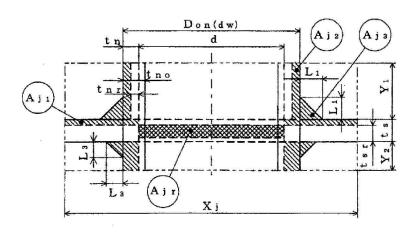


図 2-20





WELD-2

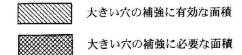
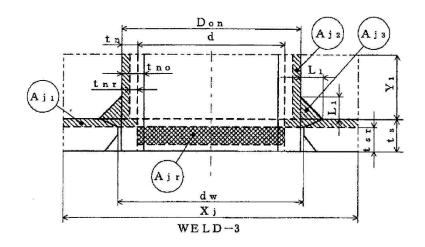
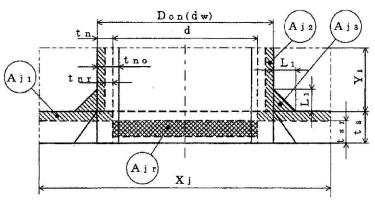


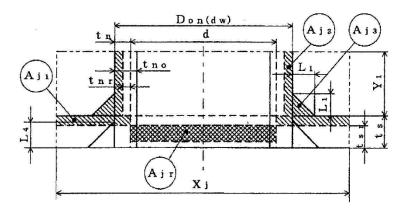
図 2-21



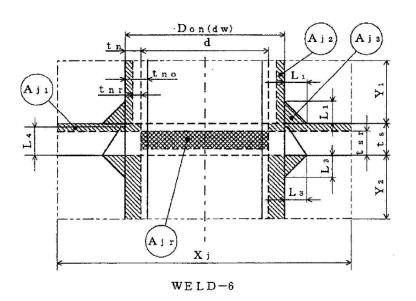


WELD-4

図 2-22

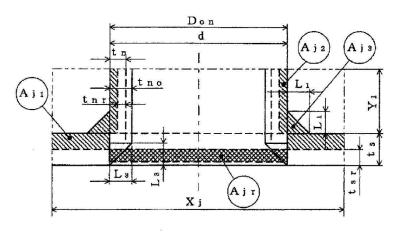


WELD-5



大きい穴の補強に必要な面積

図 2-23



WELD-8

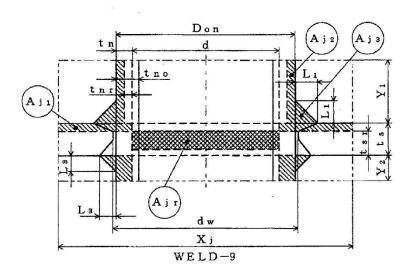
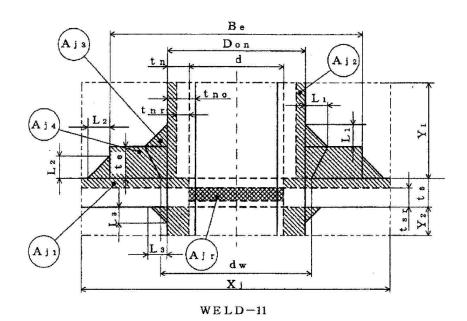
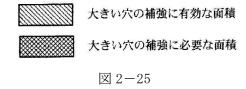


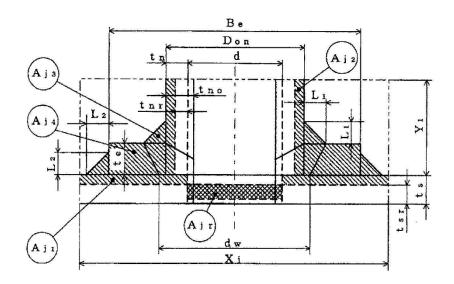
図 2-24



Be Don d Aj2

WELD-12





WELD-13

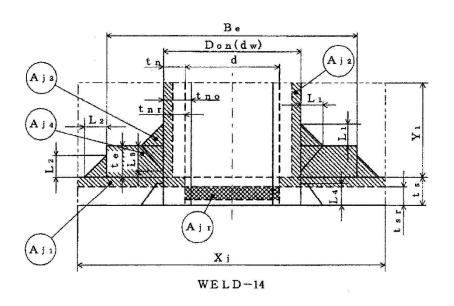
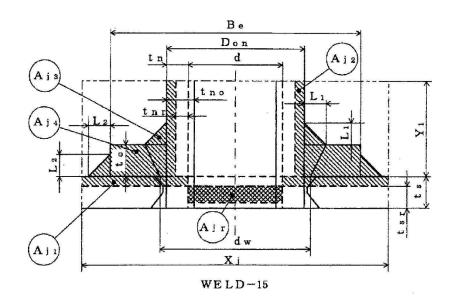


図 2-26



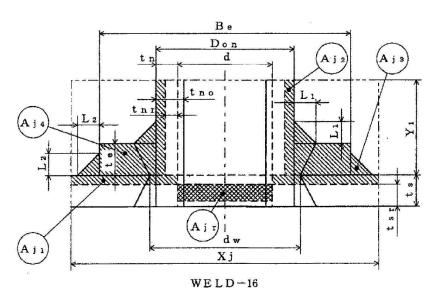
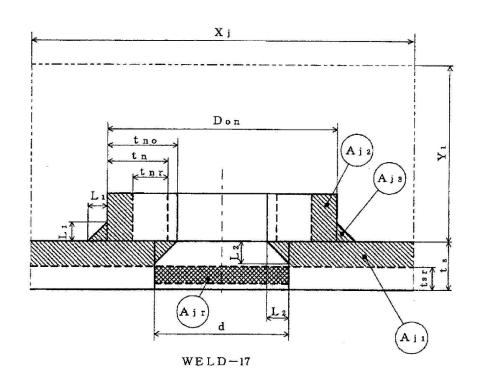


図 2-27



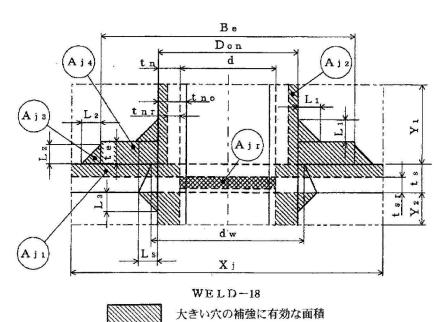
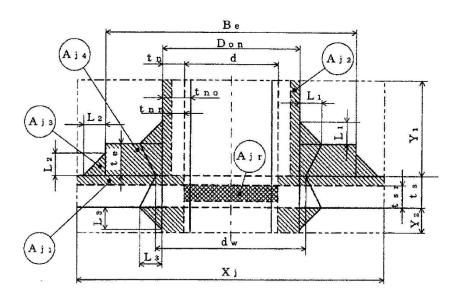
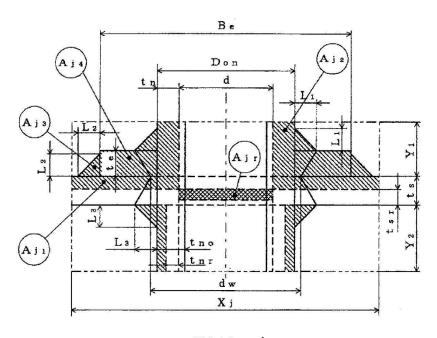


図 2-28



WE LD-19



WE L D-19'

大きい穴の補強に必要な面積

図 2-29

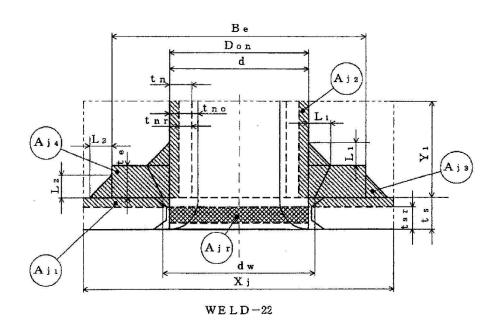
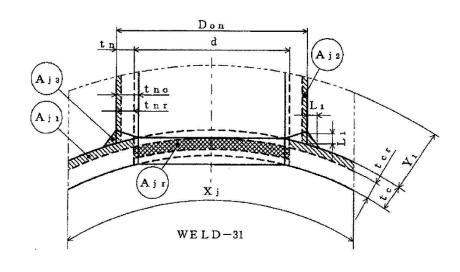


図 2-30



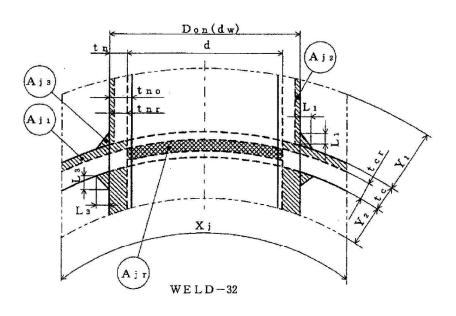
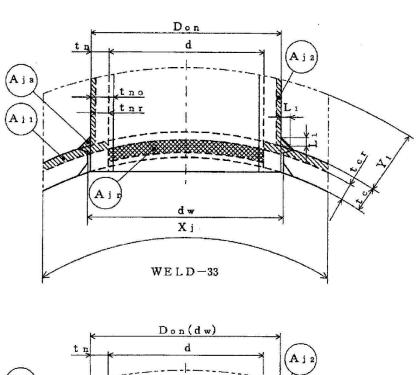


図 2-31



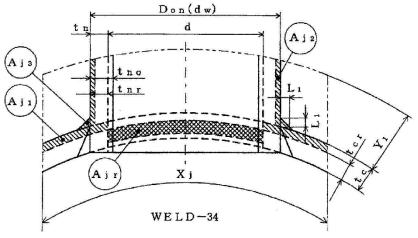
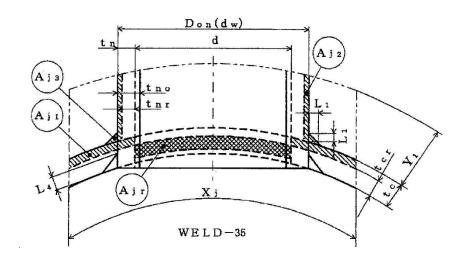


図 2-32



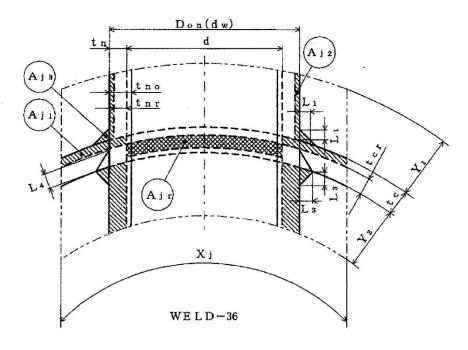
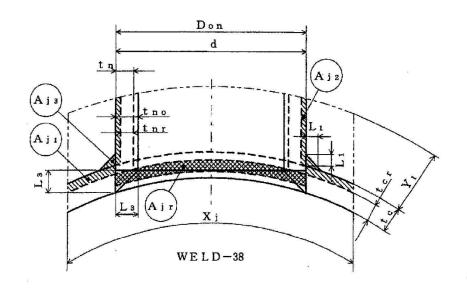
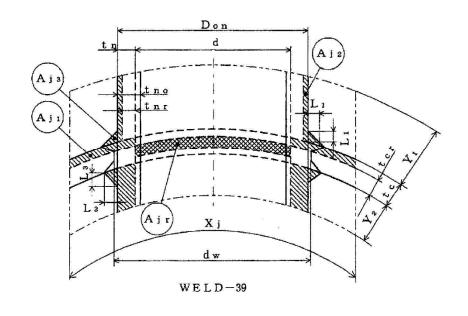


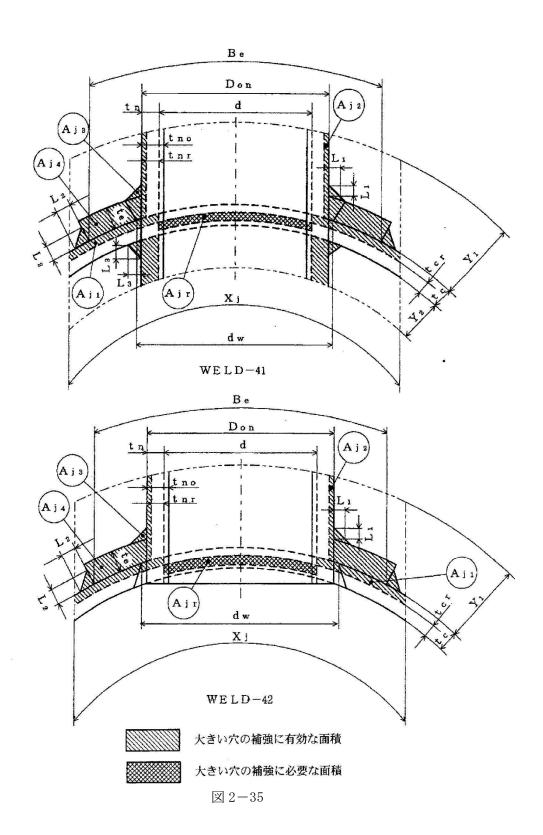
図 2-33

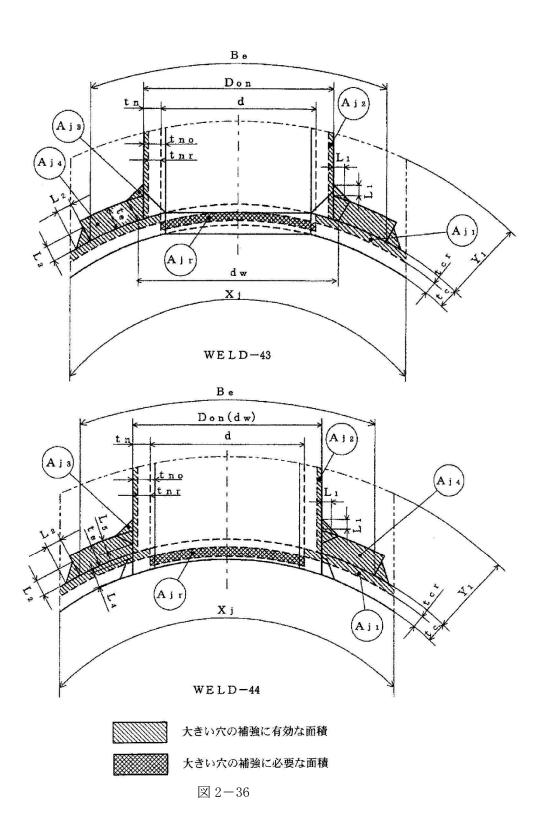


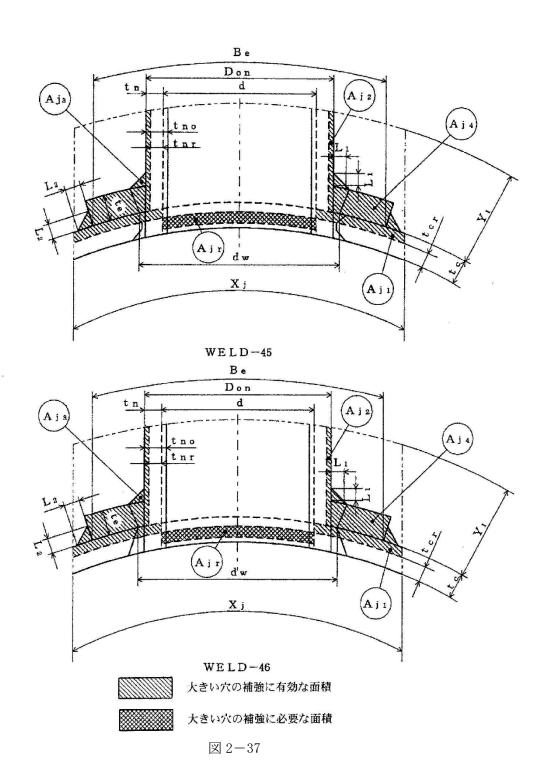


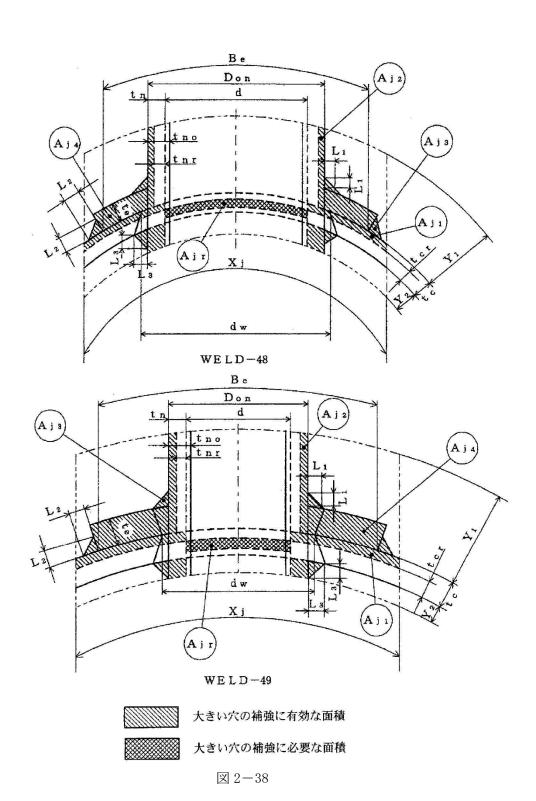
大きい穴の補強に有効な面積 大きい穴の補強に必要な面積

図 2-34









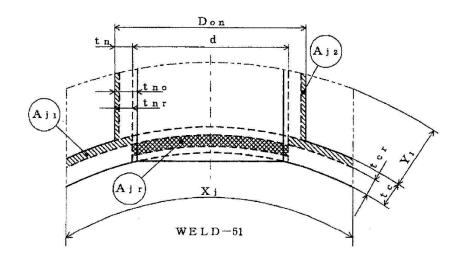




図 2-39

2.2.6 フランジの強度計算

原水タンクについては設計・建設規格 PVD-3010 (設計・建設規格 PVC-3710準用) を適用する。

計算は、JIS B 8265を適用し、フランジ形式及び各部の記号は図2-40~図2-42による。なお、設計圧力及び使用温度は設計・建設規格における最高使用圧力及び最高使用温度とする。

(1) 記号の説明

JISの記号	計算書の表示	表示内容			
A	A	フランジの外径			
A _b	A_b	実際に使用するボルトの総有効断面積			
A_{m}	A_{m}	ボルトの総有効断面積	mm^2		
A_{m1}	$A_{\mathrm{m}1}$	使用状態でのボルトの総有効断面積	mm^2		
A_{m2}	A_{m2}	ガスケット締付時のボルトの総有効断面積	mm^2		
В	В	フランジの内径	mm		
b	b	ガスケット座の有効幅	mm		
b _o	b о	ガスケット座の基本幅(JIS B 8265 附属書 3 表 3	mm		
		による。)			
С	С	ボルト穴の中心円の直径			
d	d	$\begin{pmatrix} \frac{U}{V} \cdot h_0 \cdot g_0^2 \\ (- 体形フランジ及び一体形フランジとし \\ て計算する任意形フランジの場合)) \\ \begin{pmatrix} \frac{U}{V_L} \cdot h_0 \cdot g_0^2 \\ (ルーズ形フランジ及びルーズ形フランジと \\ して計算する任意形フランジの場合)) \end{pmatrix}$	mm ³		
dь	d ь	ボルトのねじ部の谷の径と軸部の径の最小部の小さい方の径			
		セルフシールガスケットの外径			
D _g	D g				

JISの記号	計算書の表示	表示内容			
е	е				
F	F	して計算する任意形フランジの場合)) 一体形フランジ及び一体形フランジとして計算する 任意形フランジの係数 (JIS B 8265 附	_		
F _L	F _L	属書3図5又は附属書3表4による。)ルーズ形フランジ及びルーズ形フランジとして計算する任意形フランジの係数(JIS B 8265)	-		
f	f	附属書3 図6又は附属書3 表4による。) ハブ応力修正係数 (JIS B 8265 附属書3 図4又は附属書3 表4による。)			
	FLANGE-	フランジの形式(JIS B 8265による。図 4-1~図4-3参照)	_		
G	G G s	ガスケット反力円の直径 ガスケット接触面の外径	mm mm		
g o	g o	ハブ先端の厚さ			
g i	g i	フランジ背面のハブの厚さ			
Н	Н	内圧によってフランジに加わる全荷重			
h	h	ハブの長さ			
H_D	H_D	圧力によってフランジの内径面に加わる荷重			
h _D	h D	ボルト穴の中心円からHD作用点までの半径方向距離			
H_{G}	H_{G}	ガスケット荷重			
h _G	h _G	ボルト穴の中心円からH _G 作用点までの半径方向の距離			
h _O	h o	$\sqrt{\mathrm{B}\cdot\mathrm{g}_0}$			
H _P	HР	気密を十分に保つために, ガスケット又は継手接触			
		面に加える圧縮力			

JISの記号	計算書の表示	表示内容	単位		
Нт	Нт	圧力によってフランジに加わる全荷重とフランジの			
h T	h т	内径面に加わる荷重との差 ボルト穴の中心円からH _T 作用点までの半径方向距離			
K	K	フランジの内外径の比, $\frac{A}{B}$			
L	L	係数 $\left(=\frac{t \cdot e + 1}{T} + \frac{t^3}{d}\right)$			
m	m	ガスケット係数(JIS B 8265 附属書3	_		
		表 2 による。)			
$M_{ m D}$	$ m M_D$	内圧によってフランジの内径面に加わる荷重による	N • mm		
		モーメント			
M_{G}	$ m M_{G}$	ガスケット荷重によるモーメント	N • mm		
M_{g}	${ m M}_{ m g}$	ガスケット締付時にフランジに作用するモーメント	N • mm		
\mathbf{M}_{0}	M_0	使用状態でフランジに作用するモーメント	N • mm		
\mathbf{M}_{T}	$ m M_{T}$	内圧によってフランジに加わる全荷重とフランジの	N • mm		
		内径面に加わる荷重との差によるモーメント			
N	N	ガスケットの接触面の幅(JIS B 8265			
n	n	ボルトの本数	_		
R	R	ボルトの中心円からハブとフランジ背面との交点ま			
		での半径方向の距離			
Т	Т	$K = \left(\frac{A}{B}\right)$ の値によって定まる係数(JIS B 8			
		265 附属書3 図7又は図中の算式による。)			
t	t	フランジの厚さ	mm		
U	U	$K = \left(\frac{A}{B}\right)$ の値によって定まる係数(JIS B 8			
V	V	265 附属書3 図7又は図中の算式による。)			
		一体形フランジ及び一体形フランジとして計算する			
		任意形フランジの係数 (JIS B 8265 附			
V_L	V_{L}	属書3 図8又は附属書3 表4による。)	_		
	_	ルーズ形フランジ及びルーズ形フランジとして計算			
		する任意系フランジの係数 (J I S B 8 2 6 5			
		附属書3 図9又は附属書3 表4による。)			

JISの記号	計算書の表示	表示内容		
W g	W_{g}	ガスケット締付時のボルト荷重		
$W_{\mathrm{m}\;1}$	$W_{\mathrm{m}1}$	使用状態での必要な最小ボルト荷重		
W_{m2}	$W_{\mathrm{m}2}$	ガスケット締付時に必要な最小ボルト荷重		
W o	W o	使用状態でのボルト荷重		
Y	Y	$K = \left(\frac{A}{B}\right)$ の値によって定まる係数(JIS B 8	_	
у	У	265 附属書3 図7又は図中の算式による。) ガスケットの最小設計締付圧力(JIS B 82	$\mathrm{N/mm}^2$	
		65 附属書3 表2による。)		
Z	Z	$K = \left(\frac{A}{B}\right)$ の値によって定まる係数(JIS B 8	_	
		265 附属書3 図7又は図中の算式による。)		
π	π	円周率	_	
σа	σa	常温におけるボルト材料の許容引張応力	MPa	
		(設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表7によ		
		る。)		
σь	σь	最高使用温度におけるボルト材料の許容引張応力	MPa	
		(設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表7によ		
		る。)		
σ _f	σ _{fa}	常温におけるフランジ材料の許容引張応力	MPa	
		(設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表5又は		
		表6による。)		
σ _f	σ _f	最高使用温度におけるフランジ材料の許容引張応力	MPa	
		(設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表5又は		
		表6による。)		
σn	о па	管台又は胴の材料の常温における許容引張応力(設	MPa	
		計・建設規格 付録材料図表 Part5 表5又は表6		
		による。)		
σn	σn	管台又は胴の材料の最高使用温度における許容引張	MPa	
		応力(設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5		
		又は表6による。)		
σн	σн	ハブの軸方向応力	MPa*	
σR	σ _R	フランジの径方向応力	MPa*	
σт	σт	フランジの周方向応力	MPa*	

JISの記号	計算書の表示	表示内容	単位
	ガスケット座	ガスケット座面の形状(JIS B 8265 附	_
	面の形状	属書3 表3による。)	

注記 *: JIS B 8265は「N/mm²」を使用しているが、設計・建設規格に合わせ「MPa」 に読み替えるものとする。

(1) フランジの内圧計算

任意形フランジは、一体形フランジとして計算する。

ただし、下記条件をすべて満足する場合には、ハブなしルーズ形フランジとして計算する。

 $g_0 \le 16mm$, $B/g_0 \le 300$

P ≤ 2MPa , 最高使用温度≤ 370℃

a. ガスケット座の有効幅及びガスケット反力円の直径

ガスケット座の有効幅 b 及びガスケット反力円の直径 G は、ガスケット座の基本幅 b。に従い以下のように求める。

b。≦6.35mmの場合

$$b = b_0$$

$$G = G - N$$

b。>6.35mmの場合

$$b = 2.52 \cdot b_0$$

$$G = G \cdot -2 \cdot b$$

b。はJIS B 8265 附属書3 表3による。

- b. 計算上必要なボルト荷重
 - (a) 使用状態で必要なボルト荷重

$$W_{m1} = H + H_{P}$$

$$H = \frac{\pi}{4} \cdot G^2 \cdot P$$

$$H_{P} = 2 \cdot \pi \cdot b \cdot G \cdot m \cdot P$$

(b) ガスケット締付時に必要なボルト荷重

$$W_{m2} = \pi \cdot b \cdot G \cdot y$$

熱交換器の管板を挟む一対のフランジのように、フランジ又はガスケットが同一でない場合は、 W_{m1} 及び W_{m2} の値は、それぞれのフランジ又はガスケットについて計算した値のうちの大きい方とし、その値を両方のフランジの計算に用いる。

また、セルフシールガスケットを用いる場合は,

$$W_{m1} = H = \frac{\pi}{4} \cdot D_g^2 \cdot P$$

$$W_{m2} = 0$$

とする。

c. ボルトの総有効断面積及び実際に使用するボルトの総有効断面積

$$A_{m1} = W_{m1} / \sigma_b$$
 (使用状態)
$$A_{m2} = W_{m2} / \sigma_a$$
 (ガスケット締付時)
$$A_m = Max (A_{m1}, A_{m2})$$

$$A_b = \frac{\pi}{4} \cdot d_b^2 \cdot n$$

d. フランジの計算に用いるボルト荷重

$$W_o=W_{m\,1}$$
(使用状態)
$$W_g=\left(A_m+A_b\right)\cdot\sigma_a/2$$
(ガスケット締付時)

e. 使用状態でフランジに加わる荷重

$$H_D = \frac{\pi}{4} \cdot B^2 \cdot P$$

$$H_G = W_0 - H$$

$$H_T = H - H_D$$

f. 使用状態でのフランジ荷重に対するモーメントアーム

フランジの形式	h _D	h _G	h _r
一体形フランジ及び一体形フランジとして計算する任意形フランジ	$R + 0.5 \cdot g_1$	$\frac{C-C}{2}$	$\frac{R + g_1 + h_G}{2}$
差込み形フランジ及び ルーズ形フランジとし て計算する任意形フラ ンジ	$\frac{C-E}{2}$	$\frac{C-C}{2}$	$\frac{h_D + h_G}{2}$
ラップジョイント形 フランジ	$\frac{C-E}{2}$	$\frac{C-C}{2}$	$\frac{C-C}{2}$

ただし,

$$R = \left(\frac{C - B}{2}\right) - g_{l}$$

また、セルフシールガスケットを用いる場合は、GはDgと読み替える。

(h項においても同じ。)

g. 使用状態でフランジに作用するモーメント

$$M_{D} = H_{D} \cdot h_{D}$$

$$M_{G} = H_{G} \cdot h_{G}$$

$$M_{T} = H_{T} \cdot h_{T}$$

$$M_{0} = M_{D} \cdot M_{G} \cdot M_{T}$$

h. ガスケット締付時にフランジに作用するモーメント

$$M_g = W_g \cdot \left(\frac{C - G}{2}\right)$$

- i. 一体形フランジ,一体形フランジとして計算する任意形フランジ及びルーズ形フラン ジでハブを考慮して計算するものの応力
- (a) 使用状態でのフランジ応力

$$\sigma_{H} = \frac{f \cdot M_{0}}{L \cdot g_{1}^{2} \cdot B}$$

$$\sigma_{R} = \frac{(1.33 \cdot t \cdot e + 1) \cdot M_{0}}{L \cdot t^{2} \cdot B}$$

$$\sigma_{T} = \frac{Y \cdot M_{0}}{t^{2} \cdot B} - Z \cdot \sigma_{R}$$

(b) ガスケット締付時のフランジの応力

$$\begin{split} \sigma_{\mathrm{H}} &= \frac{\mathbf{f} \cdot \mathbf{M}_{\mathrm{g}}}{\mathbf{L} \cdot \mathbf{g}_{1}^{\ 2} \cdot \mathbf{B}} \\ \sigma_{\mathrm{R}} &= \frac{\left(1.33 \cdot \mathbf{t} \cdot \mathbf{e} + 1\right) \cdot \mathbf{M}_{\mathrm{g}}}{\mathbf{L} \cdot \mathbf{t}^{2} \cdot \mathbf{B}} \\ \sigma_{\mathrm{T}} &= \frac{\mathbf{Y} \cdot \mathbf{M}_{\mathrm{g}}}{\mathbf{t}^{2} \cdot \mathbf{B}} - \mathbf{Z} \cdot \sigma_{\mathrm{R}} \\ \mathbf{C} \in \mathfrak{S}, \end{split}$$

$$L = \frac{t \cdot e + 1}{T} + \frac{t^3}{d}$$

$$h_0 = \sqrt{B \cdot g_0}$$

$$d = \frac{U}{V_L} \cdot h_0 \cdot g_0^2$$

(一体形フランジ及び一体形フランジとして計算する任意形のフランジの場合)

$$d = \frac{U}{V_{\scriptscriptstyle I}} \cdot h_{\scriptscriptstyle 0} \cdot g_{\scriptscriptstyle 0}^{\ 2}$$

(ルーズ形フランジ及びルーズ形フランジとして計算する任意形フランジの場合)

$$e = \frac{F}{h_0}$$

(一体形フランジ及び一体形フランジとして計算する任意フランジの場合)

$$e = \frac{F_L}{h_0}$$

(ルーズ形フランジ及びルーズ形フランジとして計算する任意形フランジの場合)

- j. ルーズ形フランジでハブがないもの、ハブを無視して計算するもの及びハブなしルー ズ形フランジとして計算する任意形フランジの応力
 - (a) 使用状態でのフランジの応力

$$\sigma_{H} = 0$$

$$\sigma_{R} = 0$$

$$\sigma_{T} = \frac{Y \cdot M_{0}}{t^{2} \cdot B}$$

(b) ガスケット締付時のフランジの応力

$$\sigma_{H} = 0$$

$$\sigma_{R} = 0$$

$$\sigma_{T} = \frac{Y \cdot M_{g}}{t^{2} \cdot R}$$

k. 評価

内圧を受けるフランジは、下記の条件を満足すれば十分である。

(a) 一体形フランジ, 一体形フランジとして計算する任意形フランジ及びルーズ形フランジでハブを考慮するもの

イ. ボルトの総有効断面積

$$A_b > A_m$$

ロ. ハブの軸方向応力

一体形フランジとして計算するものの場合

使用状態にあっては $\sigma_{\rm H} \leq {\rm Min} \left(1.5 \cdot \sigma_{\rm f}, 1.5 \cdot \sigma_{\rm n}\right)$ ガスケット締付時にあっては $\sigma_{\rm H} \leq {\rm Min} \left(1.5 \cdot \sigma_{\rm fa}, 1.5 \cdot \sigma_{\rm na}\right)$

図2-40 FLANGE-2に示すハブ付き一体形フランジの場合

使用状態にあっては $\sigma_{\text{H}} \leq \text{Min} \left(1.5 \cdot \sigma_{\text{s}}, 2.5 \cdot \sigma_{\text{n}}\right)$

ガスケット締付時にあっては $\sigma_{H} \leq M i n \left(1.5 \cdot \sigma_{fa}, 2.5 \cdot \sigma_{na}\right)$

上記以外で鋳鉄以外の材料の場合

使用状態にあっては $\sigma_{\rm H} \leq 1.5 \cdot \sigma_{\rm f}$

ガスケット締付時にあっては $\sigma_{\rm H} \leq 1.5 \cdot \sigma_{\rm fa}$

ハ. フランジの径方向応力

使用状態にあっては $\sigma_{R} \leq \sigma_{f}$ ガスケット締付時にあっては $\sigma_{R} \leq \sigma_{f}$

二. フランジの周方向応力

使用状態にあっては $\sigma_{T} \le \sigma_{f}$ ガスケット締付時にあっては $\sigma_{T} \le \sigma_{f}$

ホ. 軸方向と径方向応力の平均

使用状態にあっては $\frac{\sigma_{\rm H} \! + \sigma_{\rm R}}{2} \! \leq \sigma_{\rm f}$

ガスケット締付時にあっては $\frac{\sigma_{\rm H} + \sigma_{\rm R}}{2} \leqq \sigma_{\rm f\ a}$

へ. 軸方向と周方向応力の平均

使用状態にあっては $\frac{\sigma_{H} + \sigma_{T}}{2} \leq \sigma_{f}$

ガスケット締付時にあっては $\frac{\sigma_{\rm H} + \sigma_{\rm T}}{2} \leq \sigma_{\rm f\ a}$

(b) ルーズ形フランジでハブがないもの、ハブを無視して計算するもの及びハブなしルーズ形フランジとして計算する任意形フランジ

イ. ボルトの総有効断面積

 $A_b > A_m$

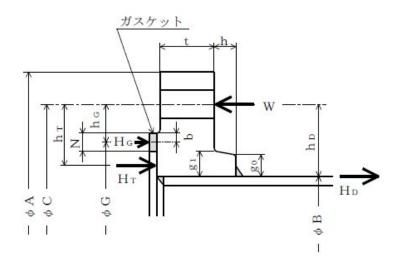
ロ. フランジの周方向応力

使用状態にあっては

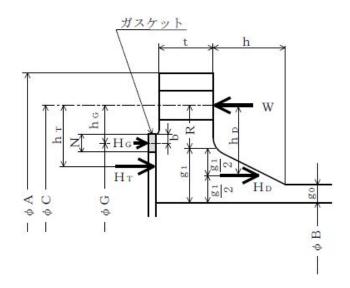
 $\sigma_{\,T} \leqq \sigma_{\,f}$

ガスケット締付時にあっては

 $\sigma_{\,T}\, \leqq \,\sigma_{\,f\,\,a}$



FLANGE-1 (JIS B 8265 附属書3 図23), 4), 5)) [ルーズ形フランジ (差込み形フランジ)]

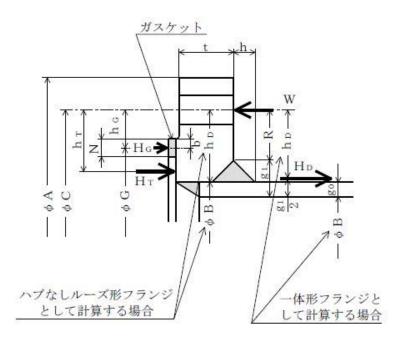


FLANGE-2 (JIS B 8265 附属書3 図27), 8), 9)) [一体形フランジ]

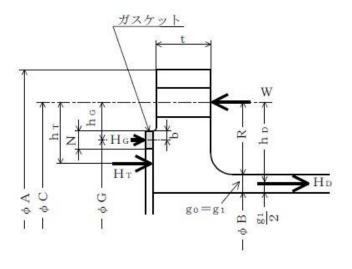
注1:ここに示すフランジ形状は基本形式とする。

注2:Wは、Wg、Wm1、Wm2及びWoのボルト荷重を表す。

図 2-40



FLANGE-3 (JIS B 8265 附属書3 図211), 12), 13), 14), 15)) [任意形フランジ]

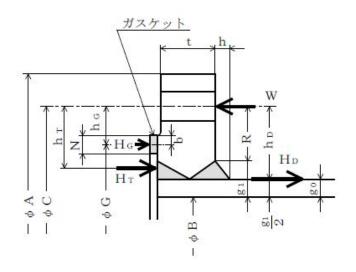


FLANGE-4 (JIS B 8265 附属書3 図26)) [一体形フランジ]

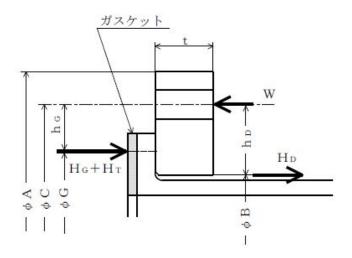
注1:ここに示すフランジ形状は基本形式とする。

注2:Wは、Wg、Wm1、Wm2及びWoのボルト荷重を表す。

図 2-41



FLANGE-5 (JIS B 8265 附属書3 図2 10)) [一体形フランジ]



FLANGE-6 (JIS B 8265 附属書3 図2 1)) [ルーズ形フランジ (ラップジョイント形フランジ)]

注1:ここに示すフランジ形状は基本形式とする。

注2:Wは、Wg、Wm1、Wm2及びWoのボルト荷重を表す。

図 2-42

2.3 火災防護設備用水源タンク (原水タンクを除く) の構造及び強度

2.3.1 側板の厚さ

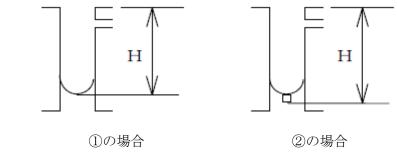
クラス3容器のうち、火災防護設備用水源タンクについては、JIS B 8501 3.5.2 (側板の厚さ)の規定を適用する。

(1) 記号の定義

計算書の表示	表示内容					
D i	胴の内径					
Н	水頭*1					
f	最高使用温度における胴の材料の許容引張応力で, 当該日本興業規格の降伏点又は耐力の最小値の 60 % の値					
t a	胴に必要な厚さ					
t 1	胴の計算上必要な厚さ					
t 2	胴の内径に応じた必要厚さ					
tз	胴の材料に応じた最大呼び厚さ					
t	胴の最小厚さ					
t s o	胴の呼び厚さ					
ρ	液体の比重。ただし、1.00 未満の場合は 1.00 とする。	_				

注記 *1: 開放タンクの水頭の取り方は、強度評価上は次のいずれかとする。

- ① タンク上部フランジ上端又はタンク胴板上端より底板内側まで
- ② 底板に管台が取り付く場合は,第1溶接継手まで



なお、この水頭の取り方は、底板及び管台の計算で用いる水頭も同じである。

(2) 算式

開放タンクの胴に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 胴の計算上必要な最小厚さ: t₁

$$t_1 = \frac{D_i \cdot (H - 0.3) \cdot \rho}{0.2 \cdot f \cdot \eta} + c$$

なお、火災防護用水源タンクは内外綿に塗装施工がされているため、腐食等による減肉(腐れ代c)は考慮しない。

- b. 胴の内径に応じた必要厚さ: t₂ 胴の内径の区分に応じ JIS B 8501 表8に記載される厚さ以上とする。
- c. 胴の材料に応じた最大呼び厚さ: t₃ 胴の材料に応じた最大呼び厚さ以下であることをあらかじめ確認しているため,計算 書への記載は省略する。

(3) 評価

胴の最小厚さ(t)≧胴に必要な厚さ(ta)ならば十分である。

2.3.2 底板の厚さ

クラス3容器のうち、火災防護設備用水源タンクについては、JIS B 8501 3.4.2 (底板の大きさ) の規定を適用する。

(1) 記号の定義

計算書の表示	表示内容	単位
t _b	底板の最小厚さ	mm
t bo	底板の呼び厚さ	mm

(2) 厚さの制限

底板に使用する板の実際厚さは,6 mm未満となってはならない。

(3) 評価

底板の最小厚さ $t_b \ge 6$ mmならば十分である。

2.3.3 穴の補強計算

クラス3容器のうち、火災防護設備用水源タンクについては、JIS B 8501 3.5.5 (側板の開口穴に対する補強)の規定を適用する。

(1) 記号の定義

計算書の表示	表示内容			
$A_1 \sim A_7$	補強に有効な断面積			
A a	管台と強め材取付部の溶接部面積			
A _b	管台と胴取付部の溶接部面積			
A_{req}	補強に必要な面積	mm^2		
A t	補強に有機桜な断面積の和	mm^2		
D _P	胴の開口径	mm		
D_R	強め材の開口径	mm		
$F_a \sim F_c$	溶接部の受持つ荷重	N		
F _{req}	溶接部の負うべき荷重	N		
t	胴の最小厚さ	mm		
t a	胴の必要厚さ	mm		
t n	管台の最小厚さ	mm		
t r	強め材の厚さ	mm		
Sun	最高使用温度における管台の材料の引張強さ	MPa		
S _{us}	最高使用温度における胴の材料の引張強さ	MPa		
S _{yn}	最高使用温度における管台の材料の降伏点	MPa		
S _{ys}	最高使用温度における胴の材料の降伏点	MPa		
$W_{n\ i}$	管台と胴取付部の溶接脚長	mm		
W _{n o}	管台と強め材取付部の溶接脚長	mm		
σаF	最高使用温度における強め材外周溶接部の許容せん 断応力	MPa		
σ _{at}	最高使用温度における側板の許容引張応力 (降伏点又は耐力の最小値の 60 %)	MPa		

(2) 穴の補強計算

a. 補強の要否検討

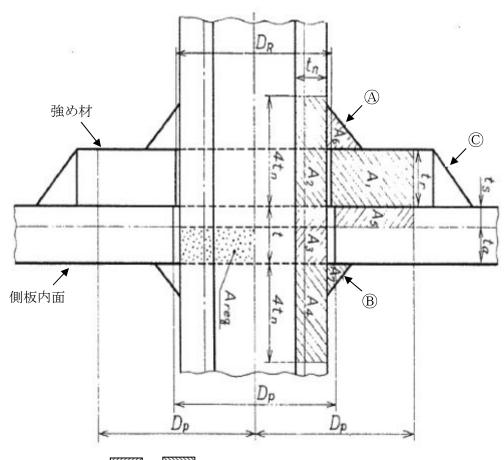
火災防護設備用水源タンクの胴に穴を開けた場合,原則として補強する。 ただし,以下に示す条件を満足する場合は,補強を必要としない。

b. 補強計算

前述するa. 項の補強の要否検討において, (2.1) 式に示す条件に当てはまらない場合は, 以下の手順により補強計算を行い, 補強に有効な範囲内にある補強に有効な面積が補強に必要な面積より大きいことを確認する。また, 溶接部の強さが負うべき荷重より大きいことを確認する。

なお、JIS B 8501の「3.10 附属物」に規定される図及び表に従った構造であれば、 補強計算の必要はない。

補強計算説明図の代表例を以下に示す。



or :補強に有効な面積

: 補強に必要な面積

(a) 面積計算

	JIS B 8501該当部
補強に必要な面積	$A_{req} = D_P \cdot t_a \cdot \cdots 3.5.5$ (2)
補強に有効な面積	$A_1 = 2 \cdot (D_P - D_R/2) \cdot t_r \cdots 3.5.5$ (1) (a)
	$A_2 = 2 \cdot (4 \cdot t_n) \cdot t_n \cdot \cdots \cdot 3.5.5 (3) (3.2)$
	$A_3 = 2 \cdot t \cdot t_n \cdot \dots \cdot 3.5.5 (3) (3.3)$
	$A_4=2 \cdot t_n \cdot t_n \cdots \cdots 3.5.5 (3) (3.4)$
	$A_5 = 2 \cdot (D_P/2) \cdot (t - t_a) \cdots 3.5.5 (1) (d)$
	$A_{6} = 2 \cdot (1/2) \cdot W_{n_{0}}^{2} \cdots 3.5.5$ (2)
	$A_7 = 2 \cdot (1/2) \cdot W_{n_i}^2 \cdots 3.5.5$ (2)
	$A_t = A_1 + A_2 + A_3 + A_4 + A_5 + A_6 + A_7$

(b) 強め材外周溶接©の脚長の検討

イ. すみ肉溶接が荷重を受ける有効範囲内の面積

$$\triangle$$
部の面積 $A_a = W_{no} \cdot \pi \cdot D_P \cdots 3.5.5$ (4)

®部の面積
$$A_b = W_{ni} \cdot \pi \cdot D_P \cdots 3.5.5$$
 (4)

ロ. すみ肉溶接が受持たなければならない全荷重: F гед

$$F_{req} = (A_{req} - A_5) \cdot \sigma_{at}$$

ハ. すみ肉溶接A部の受ける荷重:Fa

$$F_a = A_a \cdot \sigma_{aF}$$

ニ. すみ肉溶接®部の受ける荷重: F b

$$F_{b}\!=\!A_{b}\boldsymbol{\cdot}\sigma_{a\,F}$$

ホ. すみ肉溶接部©の受けもつ荷重:F。

$$F_c = F_{req} - F_a - F_b$$

(c) 評価結果

- イ. 面積計算 $A_t \ge A_{req}$ ならば十分である。
- ロ. 溶接部強さ $F_c \le 0$ であることを確認する。 また、この時の脚長は4.5 mmとする。

別紙 クラス3容器の強度計算書のフォーマット

まえがき

本計算書は、添付書類「V-3-1-4 クラス 3 機器の強度計算の基本方針」及び「V-3-2-5 クラス 3 容器の強度計算方法」に基づいて計算を行う。

なお、添付書類「V-3-2-1 強度計算方法の概要」に基づき、火災防護設備用水源タンクについては評価条件整理表は不要とする。

目次

1.	設計条件	•
2.	適用規格・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
3.	強度計算	
3.	1 側板の厚さの計算・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
3.	2 底板の厚さの計算・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
3.	3 穴の補強計算・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	

1. 設計条件

(1) 最高使用圧力 (MPa) *.***

(2) 最高使用温度 (℃) ***

2. 適用規格

(1) JIS B 8501 (1995)「鋼製石油貯槽の構造(全溶接製)」(以下「JIS B 8501」という。) により行う。

容器の区分:クラス3容器(火災防護設備用水源タンク)

3. 強度計算

概要図に強度計算箇所を示す。

フォーマット案について追而

図中の番号は次ページ以降の 計算項目番号を示す。

図3-1 概要図

JIS B 8501	
	フォーマット案について追而

3.1 側板の厚さの計算

3. 2	底板の厚さの計算				
	IIS B 8501				



3.	3	六	(T)	補強	計算
	J	IS	В	8501	

