2.41 放射性物質分析·研究施設第1棟

2.41.1 基本設計

2.41.1.1 設置の目的

放射性物質分析・研究施設第1棟(以下「第1棟」という。)は、福島第一原子力発電所(以下「発電 所」という。)で発生する瓦礫類(瓦礫,資機材,土壤),伐採木,可燃物を焼却した焼却灰,汚染水処 理に伴い発生する二次廃棄物(使用済吸着材,沈殿処理生成物)等\*(以下「分析対象物」という。)の 性状を把握することにより,処理・処分方策とその安全性に関する技術的な見通し等を得るため,分析・ 試験を行うことを目的とする。

\* 瓦礫類(瓦礫,資機材,土壌),伐採木,可燃物を焼却した焼却灰,汚染水処理に伴い発生する二 次廃棄物(使用済吸着材,沈殿処理生成物)と同等の線量レベルのもの。

2.41.1.2 要求される機能

第1棟においては、分析対象物について、目的に応じた分析及び測定を行えること。

また,第1棟内で取り扱う放射性物質については,必要に応じて遮へいや漏えい防止・汚染拡大防止 等を行うことにより,敷地周辺の線量を達成できる限り低減すること。

2.41.1.3 設計方針

2.41.1.3.1 分析対象物の分析

分析対象物の表面線量率,性状等に応じて,分析することが可能な形態(試料)に調製するため,第 1棟には,鉄セル,グローブボックス,フード等を設置する。また,放射能分析,化学分析,物性測定等 の分析を行うことができるようにする。

分析対象物のうち,表面線量率が1mSv/h以下のもの(以下「低線量分析対象物」という。)については、主にフード、グローブボックスで試料の調製を行う。表面線量率が1mSv/h を超え1Sv/h以下のもの

(以下「中線量分析対象物」という。)については,主に鉄セルで分析対象物から試料を採取し,その後,主にフードで試料の調製を行う。

2.41.1.3.2 放射性の固体廃棄物の考慮

第1棟で発生する放射性の固体廃棄物(以下「第1棟固体廃棄物」という。)については、一時的に保 管ができるようにする。

2.41.1.3.3 放射性の液体廃棄物の考慮

第1棟で発生する放射性の液体廃棄物(以下「第1棟液体廃棄物」という。)については、一時的に保 管ができるようにする。第1棟液体廃棄物を一時的に保管するための設備については、次の各項を考慮 した設計とする。

- 機器,配管等には環境や内部流体の性状に応じた適切な材料を使用するとともに,受槽には液位計 を設置する。
- ② 液体廃棄物一時貯留設備については、万一、液体状の放射性物質が漏えいした場合の拡大を防止す るため、堰を設置する。

③ 槽水位,漏えい検知等の警報については,異常を確実に運転員に伝え適切な措置をとれるようにする。

2.41.1.3.4 放射性気体廃棄物の考慮

換気空調設備については,鉄セル,グローブボックス,フード等の排気を,高性能フィルタにより, 放射性物質を十分低い濃度になるまで除去した後,排気口から放出する設計としており,放出された放 射性物質の濃度は,試料放射能測定装置により,「東京電力株式会社福島第一原子力発電所原子炉施設 の保安及び特定核燃料物質の防護に関して必要な事項を定める告示」(平成二十五年四月十二日原子力 規制委員会告示第三号)に定める濃度限度を下回ることを確認する。

2.41.1.3.5 構造強度

第1棟の建屋は「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説(日本建築学会 2013年8月)」 に基づく。

第1棟の設備(機器,配管等)は「発電用原子力設備規格 設計・建設規格 JSME S NC-1-2005 (2007 年追補版含む。)(日本機械学会 2007年9月)」(以下「設計・建設規格」という。)に基づくが,これに 該当しない設備(機器,配管等)については日本工業規格及び米国機械学会(ASME)規格に適合した信 頼性を有する材料・施工方法等に基づく。

2.41.1.3.6 耐震性

第1棟の建屋及び設備の耐震設計は、「発電用原子炉施設に関する耐震設計審査指針」(平成18年9月19日)に基づく。

2.41.1.3.7 火災防護

第1棟の建屋は,建築基準法及び関係法令に基づく耐火建築物とする。放射性物質を取り扱う鉄セル, グローブボックス,フードは,可能な限り不燃性材料又は難燃性材料を使用する設計とする。

また,火災の早期検知に努めるとともに,消火設備を設けることで初期消火を可能にし,火災により 安全性を損なうことのないようにする。

2.41.1.3.8 被ばく低減

第1棟は,放射線業務従事者等の立入場所における線量を合理的に達成できる限り低減できるように, 遮へい,機器の配置,放射性物質の漏えい防止,換気等の所要の放射線防護上の措置を講じた設計とす る。

また,敷地周辺の線量を達成できる限り低減するため,遮へい等の所要の放射線防護上の措置を講じた設計とする。

2.41.1.3.9 閉じ込め機能

放射性物質を取り扱う設備は,放射性物質の漏えいを防止する設計とする。万一,放射性物質が漏え いした場合には,その漏えいを検知する機能を設ける。 鉄セル, グローブボックスは換気空調設備により, その内部を負圧にする設計とする。放射性物質を 取り扱うフードの開口部については一定の風速を満たす設計とする。

放射性物質を取り扱う室の壁,床等で汚染のおそれのある部分の表面は平滑で,気体又は液体が浸透 しにくく,腐食しにくいエポキシ樹脂等で塗装する。

2.41.1.4 供用期間中に確認する項目

第1棟から放出する排気については、放射性物質の濃度を環境に放出可能な値までに低減できている こと。

2.41.1.5 主要な機器

2.41.1.5.1 分析設備

分析のための設備は,鉄セル,グローブボックス,フード及び各種分析装置から構成する。分析対象 物を第1棟に搬入した後は,分析対象物を各種分析装置で分析可能な形態にするために,パネルハウス 室,鉄セル,グローブボックス,フードにて試料の調製を行った後,放射能測定装置,化学分析装置, 物性測定装置等を用いて分析を行う。

パネルハウス室では,低線量分析対象物が収納された容器から分析対象物を取り出し外観確認等を 実施し,分析に必要な量を採取する。

鉄セルでは、中線量分析対象物が収納された容器から分析対象物を取り出し、グローブボックス及び フードにて取り扱える量の試料を採取する。

グローブボックスでは、パネルハウス室あるいは鉄セルにて採取された試料の内、飛散しやすいもの に対して粉砕等の試料調製等を行う。

フードでは、パネルハウス室あるいは鉄セルにて採取された試料、グローブボックスにて調製された 試料に対して、粉砕、溶解、分離などの試料調製等を行う。

測定室では、試料調製後の試料に対して、各種分析装置にて分析を行う。

小型受入物待機室では、分析対象物及びそこから分取した試料を一時的に保管する。

ライブラリ保管室では,分析対象物から採取した試料の一部を保存試料(ライブラリ)として,一時 的に保管を行う。

2.41.1.5.2 固体廃棄物払出準備設備

第1棟固体廃棄物は、一時的に保管ができるようにする。一時的に保管した第1棟固体廃棄物は発電所 内の放射性固体廃棄物等の管理施設等に払い出す。

2.41.1.5.3 液体廃棄物一時貯留設備

第1棟液体廃棄物は、一時的に保管ができるようにする。第1棟液体廃棄物は、中和したものを発電所 内の放射性液体廃棄物関連施設に払い出す。本設備は、廃液の受槽、配管、廃液の移送を行うポンプ等 で構成される。 2.41.1.5.4 換気空調設備

鉄セル, グローブボックス, フード並びに管理区域の諸室の排気は, 高性能フィルタを有したフィル タユニットにて放射性物質濃度を十分に低減した後, 排風機を介して排気口から大気放出する。

2.41.1.5.5 放射線管理設備(モニタリング設備)

排気口において排気中の放射性物質濃度を試料放射能測定装置により確認する。

2.41.1.5.6 遮へい壁

分析対象物,固体廃棄物払出準備設備,液体廃棄物一時貯留設備等からの放射線に対して,放射線業 務従事者等を保護するため,必要に応じてコンクリートの壁・天井による遮へいを行う。

また,敷地周辺の線量を達成できる限り低減するために,分析対象物,固体廃棄物払出準備設備,液 体廃棄物一時貯留設備等からの放射線について,コンクリートの外壁・天井による遮へいを行う。

2.41.1.5.7 第1棟の建屋

発電所西門北側に配置する第1棟の建屋は,鉄筋コンクリート造の地上3階で,平面が約45m(東西方向)×約70m(南北方向)の建物で,地上高さは約25mである。

2.41.1.6 自然災害対策

2.41.1.6.1 津波

第1棟は、アウターライズ津波が到達しないと考えられるT.P.+約40mの場所に設置するため、津波の 影響は受けない。

2.41.1.6.2 火災

火災検知器及び消火設備(屋内消火栓設備,消火器,不活性ガス消火設備及びハロゲン化物消火設 備)を消防法及び関係法令に基づき適切に設置し,火災の早期検知,消火活動の円滑化を図る。

2.41.1.6.3 その他の自然災害(台風, 竜巻, 積雪等)

台風・竜巻など暴風時に係る建屋の設計は,建築基準法及び関係法令に基づく風圧力に対して耐えら れるように設計する。なお,その風圧力は,その地方における観測記録に基づくものとする。豪雨に対 しては,構造設計上考慮することはないが,屋根面の排水等,適切な排水を行うものとする。

その他自然現象としては、積雪時に係る建屋の設計は、建築基準法及び関係法令、福島県建築基準法 施行細則第19条に基づく積雪荷重に耐えられるように設計する。なお、その積雪荷重は、その地方にお ける垂直積雪量を考慮したものとする。

2.41.1.7 構造強度及び耐震性

2.41.1.7.1 強度評価の基本方針

第1棟の建屋の構造強度は「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説(日本建築学会 2013 年8月)」に基づく。 第1棟を構成する設備(機器,配管等)のうち,「実用発電用原子炉及びその附属施設の技術基準に関 する規則」において,クラス3に位置付けられる機器,配管については,設計・建設規格に基づき設計・ 製作・検査を行う。クラス3に該当しない機器,配管等については日本工業規格及び米国機械学会(ASME) 規格に適合した信頼性を有する材料・施工方法等に基づく。

2.41.1.7.2 耐震性評価の基本方針

第1棟の建屋及び設備の耐震設計は、「発電用原子炉施設に関する耐震設計審査指針」(平成18年9月19日)に基づく。

また,その耐震性を評価するにあたっては,「JEAC4601-2008 原子力発電所耐震設計技術規程」に基づく。

2.41.1.8 機器の故障への対応

- 2.41.1.8.1 機器単一故障
  - (1) 負圧維持機能を有する動的機器の故障

第1棟の負圧維持機能を有する動的機器に関しては,複数台設置する。負圧維持機能を有する動的 機器が故障した場合でも,待機している機器が起動することにより負圧を維持する。

(2) モニタリング設備の故障

試料放射能測定装置は、2チャンネルを有し、1チャンネル故障時でも他の1チャンネルで排気口に おける放射性物質濃度を確認可能とする。

(3) 電源喪失

第1棟の電源は2系統より受電する設計とし、1系統からの受電が停止した場合でも全ての負荷に給 電できる構成とする。

2.41.1.8.2 複数の設備が同時に機能喪失した場合

第1棟の換気空調設備の排風機が複数同時に機能喪失した場合は、速やかに分析作業等を中止する。

2.41.2 基本仕様

#### 2.41.2.1 主要仕様

- 2.41.2.1.1 分析設備
- (1) 鉄セル

名称				鉄セルNo.1~ No.4
	主要寸法	高さ	mm	1750
インナーザックフ		幅	mm	1500
12) - 499 4	()())	奥行	mm	1500
	主要材料		-	SUS304L
(产业)))(在) 材料			-	SS400
<u>地</u> , 、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、、	厚さ		mm	300以上
室数			室	4
備考			_	No.1及びNo.4は中線量分析対
				象物用容器の接続ポート有

(2) グローブボックス

基数 10基

(3) フード

基 数	56基	
吸引能力	面速0.5m/s以上	(1/3開口状態)

#### 2.41.2.1.2 換気空調設備

- (1) 鉄セル・グローブボックス用排風機
  - 基数
     2基

     容量
     1370m³/h/基
- (2) フード用排風機

基	数	3基
容	量	66870m <sup>3</sup> /h/基

- (3) 管理区域用排風機
  - 基数3基

     容量75000m³/h/基
- (4) 管理区域用送風機
  - 基数 3基
  - 容量 135000m<sup>3</sup>/h/基

(5) 鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット

名称			鉄セル・グローブボックス用排気フィル
			タユニット
主要寸法	高さ	mm	2300
	幅	mm	1000
	奥行	mm	1000
材料	ケーシング	-	SUS304
容量		m <sup>3</sup> /h/基	1370
基数		基	2

(6) フード用排気フィルタユニット

基	数	7基
容	量	11145m³/h/基

(7) 管理区域用排気フィルタユニット

基	数	18基
容	量	8824m³/h/基

(8) 主要排気管\*1

名称			主要排気管
主要寸法	外径/厚さ	mm	<ul> <li>60.5/3.5 (鉄セル排気出口から排気母管 まで)</li> <li>318.5/4.5(排気母管)</li> <li>267.4/4.0(排気母管から鉄セル・グロー ブボックス用排気フィルタ ユニット入口まで)</li> </ul>
材料	本体	_	SUS304TP

\*1鉄セル排気出口から鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット入口まで

2.41.2.1.3 液体廃棄物一時貯留設備

(1) 分析廃液中間受槽

名称		分析廃液中間受槽	
公称容量		m <sup>3</sup>	7
最高使用圧	力	MPa	静水頭
最高使用温	度	°C	66
主要寸法	高さ (外寸)	mm	2689
	胴径(内寸)	mm	2000
	厚さ	mm	9
材料		-	SUS316L
基数		基	1

(2) 分析廃液受槽 A~C

名称		分析廃液受槽A~C	
公称容量		m <sup>3</sup>	30
最高使用圧	力	MPa	静水頭
最高使用温度		°C	66
主要寸法	高さ (外寸)	mm	3391
	胴径(内寸)	mm	3800
	厚さ	mm	9
材料		_	SUS316L
基数		基	3

(3) 塩酸含有廃液受槽

名称		塩酸含有廃液受槽	
公称容量		m <sup>3</sup>	0.6
最高使用圧力		MPa	静水頭
最高使用温度		°C	66
主要寸法	高さ (外寸)	mm	1476
	胴径(内寸)	mm	900
	厚さ	mm	9
材料		_	SM400A
基数		基	1

## (4) 分析廃液移送ポンプA, B

名称		分析廃液移送ポンプA, B	
容量		m <sup>3</sup> /h/基	15
主要寸法	高さ	mm	385
	横	mm	685
	たて	mm	530
基数		基	2

## (5) 設備管理廃液受槽 A, B

名称			設備管理廃液受槽 A, B
公称容量		m <sup>3</sup>	30
最高使用圧	力	MPa	静水頭
最高使用温	度	°C	66
主要寸法	高さ (外寸)	mm	4191
	胴径 (内寸)	mm	3800
	厚さ	mm	9
材料		-	SUS304
基数		基	2

# (6) 主要配管

名称	仕様	
分析廃液中間受槽出口から分析廃	呼び径/厚さ	65A (Sch. 40)
液移送ポンプ入口まで	材料	SUS316LTP
(鋼管)	最高使用圧力	0.98MPa
	最高使用温度	66°C
分析廃液移送ポンプ出口から分析	呼び径/厚さ	40A (Sch. 40)
廃液受槽A~C入口まで	材料	SUS316LTP
(鋼管)	最高使用圧力	0.98MPa
	最高使用温度	66℃
分析廃液受槽A~C出口から分析廃	呼び径/厚さ	50A(Sch. 40)
液払出口まで	材料	SUS316LTP
(鋼管)	最高使用圧力	大気圧+Vac.
	最高使用温度	66°C
設備管理廃液受槽A, B出口から設	呼び径/厚さ	50A(Sch. 40)
備管理廃液払出口まで	材料	SUS304TP
(鋼管)	最高使用圧力	大気圧+Vac.
	最高使用温度	66°C

2.41.2.1.4 補助遮へい

	種    類	遮へい厚	冷却方法	材質
		(mm)		
1	建屋外壁(北,南,東,西側)	700	自然冷却	普通コンクリート
階	2階床	350		(密度2.1g/cm <sup>3</sup> 以上)
	固体廃棄物払出準備室(南側)	500		
	ライブラリ保管室(南,東側)	250		
	搬出入前室(南側の一部)	200		
	換気設備室(南側)	250		
	電気室(北,西側)	250		
2	建屋外壁(北,南,東,西側)	600	自然冷却	普通コンクリート
階	3階床	350		(密度2.1g/cm <sup>3</sup> 以上)
	パネルハウス室(南側)	600		
	パネルハウス室(北側)	350		
	パネルハウス室(西側)	250		
	鉄セル室(西側)	250		
	グローブボックス室(東側)	250		
	小型受入物待機室(北,東,西側)	250		
	小型受入物待機室(南側)	100		
	フード室(1)(南,東,西側)	250		
	搬出入前室(南側の一部)	200		
3	建屋外壁(北,南,東,西側)	600	自然冷却	普通コンクリート
階	屋上床	250		(密度2.1g/cm <sup>3</sup> 以上)
	測定室(1)(西,南側)	250	]	
	測定室(2)(西側)	250	]	
	測定室(3)(南側)	600	]	
	搬出入前室 (南側の一部)	200		

2.41.3 添付資料

- 添付資料-1 第1棟の全体概要図
- 添付資料-2 第1棟の機器配置図
- 添付資料-3 第1棟の分析試料等フロー図
- 添付資料-4 第1棟の主要分析機器一覧表
- 添付資料-5 第1棟の換気空調設備概略系統図
- 添付資料-6 第1棟の液体廃棄物一時貯留設備概略系統図
- 添付資料-7 第1棟の施設外への漏えい防止能力についての計算書
- 添付資料-8 第1棟の遮へいに関する検討書
- 添付資料-9 第1棟の機器構造図
- 添付資料-10 第1棟の火災防護に関する説明書並びに消火設備の取付箇所を明示した図面
- 添付資料-11 第1棟の安全避難通路に関する説明書及び安全避難通路を明示した図面
- 添付資料-12 第1棟の非常用照明に関する説明書及び取付箇所を明示した図面
- 添付資料-13 第1棟の設置について
- 添付資料-14 第1棟の分析対象物に含まれている可能性のある核燃料物質について
- 添付資料-15 第1棟の液体廃棄物一時貯留設備及び換気空調設備における適切な材料の使用 について
- 添付資料-16 第1棟の液体廃棄物一時貯留設備に関する警報について
- 添付資料-17 第1棟の緊急時対策について
- 添付資料-18 第1棟の運転員の誤操作の防止について
- 添付資料-19 第1棟の建屋の構造強度及び耐震強度に関する検討結果
- 添付資料-20 第1棟の設備の構造強度に関する検討結果
- 添付資料-21 第1棟の設備の耐震強度に関する検討結果
- 添付資料-22 第1棟に係る確認事項





第1棟の機器配置図 1階



入退城準備室

P

Şr

Π 7

C

4 L

エントランス



2 密 第1棟の機器配置図



凡例	測定室用フード	放射線管理用フード	
		⊞	

第1棟の機器配置図 3階













\*:第1棟において発生する廃棄物量は,年間分析試料拠,分析方法,施設の運転条件といったものに伴って変動しうるが,年間分析試料数200とし,給気・排気フィル タについての保守的な想定として交換頻度1回/年といった仮定の下で試算すると,第1棟固体廃棄物の年間発生量は約239m/年程度となる。その第1棟からの払出頻度 については,数か月に1回程度を目安とすることを想定している。 第1棟において発生する廃棄物量は,年間分析試料数,分析方法,施設の運転条件といったものに伴って変動しうるが,年間分析試料数200といった仮定の下で試算 すると,第1棟派は廃棄物のうち,分析に伴って発生する廃液の年間発生量は約102m/年程度となる。その第1棟からの払出頻度については,数か月に1回程度を目安と することを想定している。

第1棟の分析試料等フロー図 (2)主要廃棄物フロー|

X

Ⅱ-2-41-添 3-2

添付資料-4

分析装置	数量	
液体シンチレーションカウンタ		
ガンマ線スペクトロメータ		
アルファ線スペクトロメータ		
ガスフローカウンタ	_ <u>+</u> >-	
高周波誘導結合プラズマ発光分光分析装置	— I.	
高周波誘導結合プラズマ質量分析装置		
イオンクロマトグラフ		
走査型電子顕微鏡・エネルギー分散型 X線分析装置等		

第1棟の主要分析機器一覧表



第1棟の換気空調設備概略系統図

添付資料-5

Ⅱ-2-41-添 5-1



第1棟の液体廃棄物一時貯留設備概略系統図

Ⅱ-2-41-添 6-1

1. 液体状の放射性廃棄物の施設外への漏えい防止能力の評価

液体廃棄物一時貯留設備において,第1棟液体廃棄物を一時的に保管する受槽(以下「槽」という。) は、漏えい拡大防止のための堰内に設置する。堰は、堰内に設置する槽の漏えい廃液を全量保持できる 容量とする。表-1に漏えい防止能力の評価を示す。

の評価
防止能力(
漏えい
表-1

	雄々弥	損 忠 再	想定する最大の 漏えい量[m <sup>3</sup> ]	堰の床面積 [m <sup>2</sup> ]	見込み高さ <sup>*2</sup> [cm]	必要な堰の高さ [cm]	握の高さ [cm]	出
<b>х</b> Ж	1년 다 1년	[m³]	¢	В	C	D=A/B×100+C	Э	
(1)	分析廃液中間受槽	7	4	35	16	36	100以上	
	分析廃液受槽 A	30						
(2)	分析廃液受槽B	30	30	150	12	72	국 次1001	- 個の 号いは 進行 する 最大 曲の 論 よい 奥ぶを 6 年
	分析廃液受槽C	30						くく服みるまた。そうのなくので、そうので、そうので、そうで、そうで、そうない、そうない、そうない、そうない、そうない、そうない、そうない、そうない
	塩酸含有廃液受槽	0.6						40~, MBIXXY 論えいを防止で きる。
(3)	設備管理廃液受構』	30	60.6	156	8	48	子次001	
	設備管理廃液受櫓B	30						

\*1 図-1の番号に対応 \*2 基礎体積による高さ増加分(基礎体積・植を設置する堰の床面積)

# Ⅱ-2-41-添 7-2

2. 液体廃棄物一時貯留設備の堰に関する説明

液体廃棄物一時貯留設備の堰の配置を図-1に示す。また,堰の主要寸法及び材料について,表-2 に示す。



図-1 液体廃棄物一時貯留設備 堰を明示した図

名称		液体廃棄物一時貯留設備 漏えい防止堰(1)~(3)	
<b>十</b> 面十述	堰の高さ	1000mm以上	
土安勺伝	床・壁の塗装	床面及び床面から堰高さ以上までの壁面	
++)(2)	堰	鉄筋コンクリート	
州科	床・壁の塗装	エポキシ樹脂	

表-2 堰の主要寸法及び材料

- 3. 床及び壁の塗装
- 3.1 塗装の耐水性

床、壁はエポキシ樹脂を使用して塗装することにより耐水性を確保する。

3.2 塗装の範囲

塗装の範囲は、第1棟液体廃棄物を内包する槽の漏えい廃液を全量保持できるように設計した床、 堰及び床面から堰の高さ以上までの壁とする。概念図を図-2に示す。



図-2 堰の塗装範囲

4. 配管及び電気配線並びに排気管及び空調ダクトの貫通部

4.1 配管

図-1の堰内の範囲の貫通部は原則として,壁については堰の高さ以上に設け,床については堰の 高さ以上までスリーブを立ち上げる。やむを得ず堰の高さ未満となる場合には防水処理を施す。

4.2 電気配線 (ケーブルトレイ,電線管)

図-1の堰内の範囲の貫通部は原則として,壁については堰の高さ以上に設け,床については貫通 部を設けない。やむを得ず堰の高さ未満となる場合には防水処理を施す。

4.3 排気管及び空調ダクト

図-1の堰内の範囲の貫通部は原則として,壁については堰の高さ以上に設け,床については貫通 部を設けない。やむを得ず堰の高さ未満となる場合には防水処理を施す。

#### 1. 一般事項

本計算書は,第1棟における生体遮へい装置(以下「補助遮へい」という。)の放射線の遮へい及び熱 除去に関する評価について説明するものである。

1.1 遮へい設計評価の基本方針

第1棟は、建屋躯体を用いた補助遮へいで区画し、その補助遮へいの厚さに対し、第1棟の各線源からの線量率計算結果が、外部放射線に係る設計基準線量率2.6×10<sup>-3</sup>mSv/h以下を満足していることを確認することにより、遮へい設計が十分であるものと評価する。

1.2 遮へい設計の設計基準線量率

遮へい設計においては、通常運用時、放射線業務従事者等の受ける線量が「東京電力株式会社福 島第一原子力発電所原子炉施設の保安及び特定核燃料物質の防護に関して必要な事項を定める告 示」(平成二十五年四月十二日原子力規制委員会告示第三号)に定める線量限度を超えないように するとともに、放射線業務従事者等の立入場所における線量を合理的に達成できる限り低減するよ うに、放射線防護上の措置を講じた設計とする。遮へい設計に際しては、第1棟の各線源からの外 部放射線に係る線量率が、設計基準線量率2.6×10<sup>-3</sup>mSv/h以下を満足する設計とする。

1.3 遮へい設計の方法

第1棟の補助遮へいの設計方法は、以下のとおりである。

- (1) 第1棟においては、福島第一原子力発電所で発生する瓦礫類(瓦礫,資機材,土壌),伐採 木,可燃物を焼却した焼却灰,汚染水処理に伴い発生する二次廃棄物(使用済吸着材,沈殿 処理生成物)等\*(以下「分析対象物」という。)を取扱う。線源となる分析対象物は、原則 としてコンクリートの遮へい壁で囲まれた区画に収容する。
  - \* 瓦礫類(瓦礫,資機材,土壌),伐採木,可燃物を焼却した焼却灰,汚染水処理に伴い 発生する二次廃棄物(使用済吸着材,沈殿処理生成物)と同等の線量レベルのもの。
- (2) 第1棟の通常運用時に予想される線源強度で、実効線量率が最大となるときの線源強度を 計算する。
- (3) 遮へい計算は,対象となる線源の線源強度及び幾何学的形状を勘案して適切な計算機コー ドを選択し,機器配置を考慮して補助遮へい外側表面の線量率を計算する。
- 1.4 遮へい設計の前提条件

補助遮へいの遮へい設計に用いる前提条件は、以下のとおりである。

- (1) コンクリートの密度は2.1g/cm<sup>3</sup>とする。
- (2) 計算モデル化に際しては、保守的な評価となるようにする。

1.5 熱除去に関する設計

第1棟の補助遮へいは、取り扱われるものが、1.3(1)で示した分析対象物であることから、コン クリート壁に入射するガンマ線フラックスが低いので、コンクリート壁での発熱量は小さく、また 建屋内は換気空調設備で熱除去される。

2. 補助遮へいの計算に用いる線源強度

第1棟における補助遮へいの対象となる線源は、分析対象物及びそれらから分析のために採取した試料である。

各線源の強度は、表-1に示す分析対象物に内包する放射能に基づき設定する。なお、分析対象物の 放射能は、その表面線量率が1mSv/h(低線量分析対象物)または1Sv/h(中線量分析対象物)となる条件 から求めたものであり、線源核種としてCo-60を想定した。

核種		放射能 (Bq)	
	低線量分析対象物	低線量分析対象物	中線量分析対象物
	(小型)	(大型)	
Co-60	9. $3 \times 10^{7}$	6. $4 \times 10^8$	2. $2 \times 10^{10}$

表-1 遮へい計算に用いる分析対象物の放射能

- 3. 補助遮へいの遮へい計算
  - 3.1 計算方法

第1棟の遮へい計算には、計算機コード「MCNP」を用いる。計算機コードの主な入力条件は以下の項目である。

- ・線源の放射能
- ・線源のエネルギースペクトル
- · 線源形状
- ・遮へい厚さ
- ・線源からの距離
- ・遮へい体の物質の指定

3.2 線量率計算

補助遮へい外側表面の線量率計算は、3.1に示した入力条件を計算機コードに入力して行う。

3.2.1 線量率計算モデル

線量率の評価位置は,線源強度及び遮へい厚さが異なる代表的な壁及び天井スラブの外側 表面において線量率が最大になる箇所とする。

線源強度は表-1の分析対象物の放射能に基づき設定する。

図-1~4の計算配置図に第1棟の線源配置と個数及び評価点位置を示す。

(1) 固体廃棄物払出準備室の計算モデル

固体廃棄物払出準備室で取り扱う第1棟固体廃棄物が収納された角型容器の数量は最大で 128個相当であるが,解析における線源形状・寸法は表-2に示すとおりとし,各角型容器間 の空間もすべて線源とした直方体線源とする。

東側外壁表面(評価点①)の線量率の計算に用いる線源の形状・寸法,壁の厚さ,評価点の位置を図-5に示す。線源の放射能は,表-2に示した放射能とする。評価点位置は,線量率が最大となる位置とする。

(2) 液体廃棄物一時貯留室の計算モデル

第1棟液体廃棄物の分析廃液受槽(以下「槽」という。)は3基設置されているが,槽3基分の放射能が評価点側に最も近い槽に存在するものと想定し,円筒形状の槽を円柱線源としてモデル化した。評価点位置は,線量率が最大となる位置とする。線源の放射能は,表-2に示した放射能とする。

a. 外壁

西側外壁表面(評価点②)の線量率の計算に用いる線源の形状・寸法,壁の厚さ,評 価点の位置を図-6に示す。

b. 電気室

電気室側境界(評価点③)の線量率の計算に用いる線源の形状・寸法,壁の厚さ,評 価点の位置を図-7に示す。

(3) フード室(2)及び(3)の計算モデル

フード室(2)及び(3)の線源は、点線源としてモデル化する。

フード室(2)及び(3)の南側方向(評価点④)の線量率の計算に用いる線源の形状・寸法,評価点の位置を図-8に示す。

フード室(3)の天井方向(評価点⑤)の線量率の計算に用いる線源の形状・寸法,評価 点の位置を図-9に示す。

評価点位置は、線量率が最大となる位置とする。線源の放射能は、表-2に示した放射能とする。

(4) 測定室(2)の計算モデル

測定室(1)~(4)の4室分の放射能が評価点側に最も近い1室(測定室(2))に存在するもの とし、点線源としてモデル化する。

空調衛生機械室側の側壁及び天井の遮へい厚さは共に250mmであること,また線源から側 壁あるいは天井までの距離は設計距離より短い安全側の条件として,1000mmと設定し,共 通の計算モデルを用いることとする。

側壁方向(評価点⑥)及び天井方向(評価点⑦)の線量率の計算に用いる線源の形状・寸法,評価点の位置を図-10に示す。評価点位置は,線量率が最大となる位置とする。線源の 放射能は,表-2に示した放射能とする。

評価対象	線源強度(Bq)	線源形状
(1) 固体廃棄物払出準備室	$1.1 \times 10^{8}$	縦5940mm×横5940mm×高さ3530mm
		直方体線源
(2) 液体廃棄物一時貯留室	3. $7 \times 10^{7}$	直径3800mm×高さ1940mm
		円柱線源
(3) フード室(2)及び(3)	各2.4×10 <sup>5</sup>	点線源
(4) 測定室(2)	3. $7 \times 10^{5}$	点線源

表-2 評価対象における放射能

3.2.2 線量率計算結果

補助遮へい外側表面の線量率は、いずれのエリアも設計基準線量率2.6×10<sup>-3</sup>mSv/h以下を 満足することを確認した。



図-1 第1棟の計算配置図 1階



N



図-2 第1棟の計算配置図 2 階

N

単位:mm

N





※寸法は遮へい厚さを示す。

Ⅲ-2-41-添 8-7



図-4 第1棟の計算配置図 屋上階





注記 \*1: 遮へい厚さを示す。

(単位:mm)

- \*2:128個相当。直方体線源。計算モデルは4段積み,固体廃棄物払出準備室に全配置された 状態を仮定。
- 図-5 固体廃棄物払出準備室の東壁外側表面の計算モデル





(単位:mm)

注記 \*1: 遮へい厚さを示す。

\*2: 槽から西壁までの距離は、設計距離より短い安全側の条件として9300mmとした。

# 図-6 液体廃棄物一時貯留室の西壁外側表面の計算モデル





(単位:mm)

注記 \*1:遮へい厚さを示す。

\*2: 槽から電気室側境界壁までの距離は,設計距離より短い安全側の条件として10500mmとした。

図-7 液体廃棄物一時貯留室の電気室側境界の計算モデル

#### Ⅲ-2-41-添 8-11




注記 \*1:線源から管理区域までの距離は、設計距離より短い安全側の条件として3500mmとした。

図-8 フード室(2)及び(3)の南側方向の計算モデル

〔立面図〕



\*2:線源から空調衛生機械室境界天井までの距離は、設計距離より短い安全側の条件として 1000mmとした。

図-9 フード室(3)の天井方向の計算モデル

<sup>(</sup>単位:mm)





(単位:mm)

注記 \*1: 遮へい厚さを示す。

\*2:測定室線源から空調衛生機械室境界壁までの距離は,設計距離より短い安全側の条件として1000mmとした。

\*3: 測定室線源から天井までの距離は、設計距離より短い安全側の条件として1000mmとした。

図-10 測定室(2)の計算モデル

## Ⅱ-2-41-添 8-13

4. 補助遮へいの貫通部に対する考慮

第1棟の高線量率区域と低線量率区域の間の補助遮へい貫通部は,原則として放射線漏えいが問題と ならないようにその位置を決める。

ただし,放射線漏えいが問題となる位置に設置せざるを得ない場合は,配管等の放射線漏えいを防止 する措置を講じることとする。







図-12 貫通孔の補助遮へい(例)

5. 補助遮へいの熱除去計算

5.1 補助遮へいの熱除去計算方法

補助遮へいであるコンクリート中のガンマ発熱密度はコンクリート中のガンマ線フラックスの 減衰に応じて減少する。しかし、安全側にガンマ線の減衰を無視して入射面の最大のガンマ発熱密 度でコンクリート全体が均一に発熱するものと仮定すると、コンクリート中の温度と表面温度の差 の最大値ΔT<sub>max</sub>は、内部発熱が均一とした平板の温度分布の計算式(6.引用文献(1)参照)を引用し た下式により求められる。

 $\Delta T_{max} = T_{max} - T_s = Q' \cdot L^2/2 \lambda$ ここで、Tmax : コンクリート厚さ中心での最高温度(℃) Ts :コンクリート表面温度(℃) Q' : コンクリートの発熱密度 (W/m<sup>3</sup>) : コンクリートの厚さの1/2 (m) L :コンクリートの熱伝導率(W/m・℃) λ また、上記のコンクリートの発熱密度は、下式により求められる。  $0' = 10^6 \cdot 0 \cdot 0$ ここで、 $\rho$  : コンクリート密度 (g/cm<sup>3</sup>) Q :ガンマ発熱密度(W/g)  $= \mathbf{K} \cdot \mathbf{\Phi}$ Κ : ガンマ発熱密度換算係数(W・s・cm<sup>2</sup>/g)  $= \mathbf{C} \cdot \mathbf{E} \cdot (\mu \, \mathrm{en}/\rho)$ :換算係数(W・s/MeV) (1.602×10<sup>-13</sup>) С Е :ガンマ線エネルギー (MeV)  $(\mu \text{ en}/\rho)$ : コンクリートの質量エネルギー吸収係数  $(\text{cm}^2/\text{g})$ Φ :ガンマ線フラックス (photons/cm<sup>2</sup>・s)

上記において、ガンマ発熱密度は補助遮へいの壁内側表面の最大となる点について計算機コード「QAD」にて、計算を行う。

5.2 補助遮へいの熱除去計算結果

補助遮へい中のガンマ発熱による発熱密度は約1.7×10<sup>-3</sup>W/m<sup>3</sup>となり,温度上昇は0.1℃未満であり、自然冷却で十分である。

6. 引用文献

(1) 日本機械学会「伝熱工学資料 改訂第5版」(2009)

# 人が常時勤務し,又は頻繁に出入する原子力施設内の場所における 線量率に関する説明書

1. 遮へい設計上の基準線量率

本説明書は,通常運用時に人が常時勤務し,又は頻繁に出入する分析・研究施設第1棟内の場所にお ける外部放射線量に係る線量率による区域区分を示すものである。各区域区分の外部放射線に係る設計 基準線量率を表-1のとおり設定する。また,第1棟区域区分を図-1~4に示す。

区分		外部放射線に係る設計基準線量率							
管理区域外	А	0.0026mSv/h以下							
管理区域	В	0.01mSv/h未満							
	С	0.05mSv/h未満							
	D	0.25mSv/h未満							

表-1 各区域区分の外部放射線に係る設計基準線量率\*1

\*1:人が常時立入る場合



図-1 第1棟の区域区分図 1階

Ⅲ-2-41-添 8-17



外部放射線に係る設計基準線量率	0. 0026m S v / h 以下	0.01m S v / h 未満	0. 05m S v / h 未満	0. 25m S v / h 未満
	A	В	C	D
区分	管理区域外		管理区域	



Ⅲ-2-41-添 8-18

4 A



	3 路
	棟の区域区分図
5cm S v / h 未満	第1
D 0.2	<u> </u>

外部放射線に係る設計基準線量率

区分 管理区域外

0.0026m S v / h 以下 0.01mSv/h未満 0.05m S v / h 未満

> Β 4

0

管理区域

K K





 B
 0.01mSv/h未満

 C
 0.05mSv/h未満

 D
 0.25mSv/h未満

管理区域

A 0.0026mSv/h以下

管理区域外

2. 作業エリアの区域区分

第1棟内で、設計上想定される、作業エリアの区域区分を表-2に示す。

No.	エリア名称	区	区分の設定根拠
		分	
1	固体廃棄物払出準備室	D	第1棟固体廃棄物を一時的に保管するので線量率はD区分
			となる。
2	ライブラリ保管室	D	放射性物質(試料)を保管するので線量率はD区分となる。
3	液体廃棄物一時貯留室	D	第1棟液体廃棄物を一時的に保管するので線量率はD区分
			となる。
4	パネルハウス室	D	放射性物質(試料)の前処理を行う室なので線量率はD区分
			となる。
5	換気設備室	D	排気フィルタユニット(高性能フィルタ)は測定管理する
			ことから線量率はD区分となる。
6	鉄セル室	С	セル内で放射性物質(試料)を取り扱うので,線量率はC区
			分となる。
7	フード室(1)	D	取り扱う放射性物質(試料)の量から線量率はD区分とな
			る。
8	フード室(2)~(3)	С	取り扱う放射性物質(試料)の量から線量率はC区分とな
			る。
9	グローブボックス室	С	取り扱う放射性物質(試料)の量から線量率はC区分とな
			る。
10	小型受入物待機室	D	試料を一時的に保管することから線量率はD区分となる。
11	測定室(1)~(4)	В	取り扱う放射性物質(試料)の量から線量率はB区分とな
			る。

表-2 作業エリアの区域区分表

3. 実効線量の管理方法

運用開始後の実効線量の管理は,外部放射線に係る線量当量率及び空気中の放射性物質の濃度を測定 し,放射線業務従事者の作業時間の制限等を実施することで,「東京電力株式会社福島第一原子力発電 所原子炉施設の保安及び特定核燃料物質の防護に関して必要な事項を定める告示」(平成二十五年四月 十二日原子力規制委員会告示第三号)に定める線量限度を遵守することはもとより,放射線業務従事者 の線量を合理的に達成できる限り低減する。

## 第1棟の機器構造図

第1棟に関する構造図を、以下に示す。





Ⅱ-2-41-添 9-1





Ⅲ-2-41-添 9-2







第1棟の火災防護に関する説明書並びに消火設備の取付箇所を明示した図面

1. 火災防護に関する基本方針

第1棟は、火災により安全性が損なわれることを防止するために、火災の発生防止対策、火災 の検知及び消火対策、火災の影響の軽減対策の3方策を適切に組み合わせた措置を講じる。

2. 火災の発生防止

2.1 不燃性材料, 難燃性材料の使用

第1棟は,主要構造部である壁,柱,床,梁,屋根及び階段は,不燃性材料を使用し,間仕切り壁,天井及び仕上げは,建築基準法及び関係法令に基づく他,可能な限り不燃性材料又は難燃性材料を使用する。

また,建屋内の機器,配管,排気管,トレイ,電線路及び盤の筐体の主要構造体並びにこれ らの支持構造物は,不燃性材料とし,幹線ケーブル及び動力ケーブルは難燃ケーブルを使用す る他,消防設備用のケーブルは消防法に基づき耐火ケーブル及び耐熱ケーブルを使用する。

2.2 自然現象による火災発生防止

第1棟の建物,系統及び機器は,落雷,地震等の自然現象により火災が生じることがないよう に防護した設計とし、建築基準法及び関係法令に基づき避雷設備を設置する。

第1棟の建屋は、「発電用原子炉施設に関する耐震設計審査指針」(平成18年9月19日)に基づき設計を行い、破壊又は倒壊を防ぐことにより、火災発生を防止する。

- 3. 火災の検知及び消火
  - 3.1 火災検知器及び消火設備

火災検知器及び消火設備は,第1棟に対する火災の悪影響を限定し,早期消火を行えるよう消防法及び関係法令に基づいた設計とする。

① 火災検知器

放射線,取付面高さ,温度,湿度,空気流等の環境条件や予想される火災の性質を考 慮して検知器の型式(熱・煙)を選定する。なお,火災検知時は,受信器より常時人のいる 建屋内設備監視室及び免震重要棟に代表警報を発報する設計とする。

② 消火設備

消火設備は、屋内・屋外消火栓設備、消火器、不活性ガス消火設備及びハロゲン化物消火 設備で構成する。また、鉄セル、グローブボックス内の火災に関しては、不活性ガス消火設 備を設ける。

消防法上の消火水槽の容量は約16m<sup>3</sup>であるが、これは屋内消火栓においては約2時間の放水量に相当する。また、福島第一原子力発電所内の消防水利に消防車を連結することにより、 第1棟の消火が可能である。

### Ⅲ-2-41-添 10-1

3.2 自然現象に対する消火設備の性能維持

火災検知器及び消火設備は地震等の自然現象によっても、その性能が著しく阻害されること がないよう措置を講じる。消火設備は、消防法及び関係法令に基づく設計とし、耐震設計は「発 電用原子炉施設に関する耐震設計審査指針」(平成18年9月19日)に基づいて適切に行う。

4. 火災の影響の軽減

第1棟の建屋は,建築基準法及び関係法令に基づき防火区画を設置し,消防設備と組み合わせることにより,火災の影響を軽減する設計とする。

なお,主要構造部の外壁(鉄筋コンクリート造)は,延焼を防止するために必要な耐火性能を 有する設計とする。

5. 消火設備の取付箇所を明示した図面 消火設備の取付箇所について,図-1~4に示す。



図-1 第1棟の消火設備の取付箇所を明示した図面

V N



図-2 第1棟の消火設備の取付箇所を明示した図面

Ⅲ-2-41-添 10-4



図-3 第1棟の消火設備の取付箇所を明示した図面

4



第1棟の安全避難通路に関する説明書及び安全避難通路を明示した図面

1. 安全避難通路の設置方針

第1棟の建屋には、分析、定期的な放射線測定、建物及び建屋内の巡視点検のための出入りを行うこと から、建築基準法及び関係法令並びに消防法及び関係法令に基づき安全避難通路を設定する。 避難通路を図-1~4に示す。



Ⅱ-2-41-添 11-2

N



図-2 第1棟の安全避難通路を明示した図面

4 V





図-3 第1棟の安全避難通路を明示した図面





Ⅱ-2-41-添 11-5

第1棟の非常用照明に関する説明書及び取付箇所を明示した図面

1. 非常用照明の設置方針

第1棟には、分析、定期的な放射線測定、建物及び建屋内の巡視点検のための出入りを行うことから、 建築基準法及び関係法令に基づく非常用照明、消防法及び関係法令に基づく誘導灯を設置する。 非常用照明、誘導灯の取付箇所について、図-1~4に示す。





N





Å,







図-4 第1棟の非常用照明の取付箇所を明示した図面

Ⅱ-2-41-添 12-5

L N

### 第1棟の設置について

#### 1. 工事概要

福島第一原子力発電所で発生する瓦礫類(瓦礫,資機材,土壌),伐採木,可燃物を焼却した焼却 灰,汚染水処理に伴い発生する二次廃棄物(使用済吸着材,沈殿処理生成物)等\*の性状を把握する ことにより,処理・処分方策とその安全性に関する技術的な見通し等を得るために,分析・試験を行 うことを目的とし,第1棟を建設する。

\* 瓦礫類(瓦礫,資機材,土壌),伐採木,可燃物を焼却した焼却灰,汚染水処理に伴い発生する二 次廃棄物(使用済吸着材,沈殿処理生成物)と同等の線量レベルのもの。

## 2. 工程

年	Ŧ	成28	3年	平成29年								平成30年													平成31年					令和元年										
月	10	11	12	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	1	2	3	4	5	6	7		8	9	10	11	12	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
建設工事																						T																		
運用																																								
年		令和2年							ę	7和3	年	]																												
月	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	1	2	3																									
建設工事																																								
運用																																								

第1棟の分析対象物に含まれている可能性のある核燃料物質について

1. 分析対象物に含まれている可能性のある核燃料物質等について

第1棟においては、福島第一原子力発電所(以下「発電所」という。)で発生する瓦礫類(瓦礫,資 機材、土壌)、伐採木、可燃物を焼却した焼却灰、汚染水処理に伴い発生する二次廃棄物(使用済吸 着材,沈殿処理生成物)等\*(以下「分析対象物」という。)を取扱う。

これらには、平成23年3月の発電所事故により拡散した炉心内の核燃料物質(ウラン(以下「U」という。)、プルトニウム(以下「Pu」という。))、核分裂生成物、放射化した原子炉構造材が含まれている可能性がある。

\* 瓦礫類(瓦礫,資機材,土壌),伐採木,可燃物を焼却した焼却灰,汚染水処理に伴い発生する 二次廃棄物(使用済吸着材,沈殿処理生成物)と同等の線量レベルのもの。

2. 分析対象物に含まれている可能性のある核燃料物質の分析事例について

第1棟の分析対象物に含まれている可能性のある核燃料物質の分析事例として、日本原子力研究開 発機構が平成26年度にまとめた、発電所から発生した瓦礫等を分析した結果(JAEA Data/Code 2015-020 東京電力福島第一原子力発電所から発生する滞留水・処理水および瓦礫等の分析結果 -水分 析結果(2014年度版)および瓦礫等分析結果(2014年度版)の公開-,2015年(以下「JAEA Data/Code 2015-020」という。))がある(JAEA Data/Code 2015-020に示された分析対象物も発電所で採取され たものではあるが、発電所における廃棄物に対する代表性は必ずしもない)。JAEA Data/Code 2015-020によれば、2号機建屋内から採取した瓦礫に含まれていた<sup>238</sup>Pu及び<sup>239</sup>Pu+<sup>240</sup>Puの量の最大値は、次 のとおりである。

○瓦礫(2号機建屋内から採取)

<sup>238</sup> Pu	: 9.3 $\times$ 10 <sup>-11</sup> g/g
<sup>239</sup> Pu+ <sup>240</sup> Pu	$: 1.1 \times 10^{-8} \text{g/g}$

また、土壌に含まれていた<sup>235</sup>Uの量の最大値は、次のとおりである。

○土壌

 $^{235}$ U : 1.2×10<sup>-8</sup>g/g

なお、上記と同じ瓦礫・土壌について、 200試料を取り扱うものとし、そのうちの90%は1試料あたり20kg、10%は1試料あたり300kgを扱う場合について核燃料物質の量を計算すると以下のとおりとなる。

<sup>238</sup> Pu	: 9. $3 \times 10^{-11}$ g/g	$\times$ (20, 000 $\times$ 180 + 300, 000 $\times$ 20)	$=8.9 \times 10^{-4}$ g
<sup>239</sup> Pu+ <sup>240</sup> Pu	: 1. $1 \times 10^{-8} \text{g/g}$	$\times$ (20, 000 $\times$ 180 + 300, 000 $\times$ 20)	$=1.1 \times 10^{-1} g$
<sup>235</sup> U	: $1.2 \times 10^{-8} \text{g/g}$	$\times$ (20, 000 $\times$ 180 + 300, 000 $\times$ 20)	$=1.2 \times 10^{-1} g$

これらの数値は,核原料物質,核燃料物質及び原子炉の規制に関する法律施行令第41条に定める核 燃料物質の量を超えるレベルではない。

第1棟の分析対象物に含まれる可能性のある核燃料物質については、分析対象物から放射性核種を 分離,抽出等の処理を行った上で、分析を実施することにより、初めて定量できる程度の極微量であ る。なお、先に示したJAEA Data/Code 2015-020における試料に含まれる核燃料物質の量の最大値が 第1棟で扱う試料に含まれる核燃料物質の量の最大値に等しいとは必ずしも言えないが、その量が含 まれる試料について200試料を取り扱うものとし、そのうちの90%は1試料あたり20kg、10%は1試料あ たり300kgを扱った場合には、先の核燃料物質の量と同じ程度の少量にしかならない。また、第1棟は、 そのような性状のわからない分析対象物に含まれる放射性物質の分析を行うことを目的としている ため、取り扱う核燃料物質の上限値を設定して管理する必要はない。

なお、添付資料-14の記載内容は、データ及び知見の蓄積を踏まえ必要に応じ適宜見直すこととする。

#### 添付資料-15

第1棟の液体廃棄物一時貯留設備及び換気空調設備における適切な材料の使用について

第1棟液体廃棄物を一時的に保管するための設備に対する考慮については、「2.41.1.3.3 放射性の液体廃棄物の考慮」のとおりである。

そのうち、適切な材料の使用については、次のとおりである。

第1棟の液体廃棄物一時貯留設備において取り扱う第1棟液体廃棄物には、分析作業において硝酸、ア ルカリ等による溶解、分離等の作業に伴い発生する廃液や洗浄等によって発生する廃液(分析廃液)と、 塩酸を使用する分析作業で発生する廃液(塩酸含有廃液)がある。また、手洗い等によって発生する腐 食のおそれのない廃液(設備管理廃液)がある。

これらの廃液のうち,分析廃液を一時的に保管する分析廃液中間受槽,分析廃液受槽A~C及び分析廃 液が流れる主要配管については,主に硝酸や硫酸に対する耐食性を考慮する必要があることから,硝酸 や硫酸に対する耐食性に優れているSUS316Lを使用する。

塩酸含有廃液を一時的に保管する塩酸含有廃液受槽については、塩酸による鋼材の腐食を防止するため、塩酸に対する耐食性に優れているテフロン樹脂を受槽の内面にライニングする。

設備管理廃液を一時的に保管する設備管理廃液受槽A,B及び設備管理廃液が流れる主要配管については、SUS304を使用する。

換気空調設備に対する考慮については、「2.41.1.3.4 放射性気体廃棄物の考慮」のとおりである。こ こでは、換気空調設備は、鉄セル、グローブボックス、フード等の排気を、高性能フィルタにより、放 射性物質を十分低い濃度になるまで除去した後、排気口から放出する設計としている。この設計に関連 した主要排気管の材料の使用については、次のとおりである。

鉄セル及びグローブボックスからの排気を取り扱う主要排気管にはSUS304を使用する。なお、鉄セル 及びグローブボックスでは試料の採取、粉砕、試料調製といった作業を行うが、試薬は使用しない。こ のため、鉄セル及びグローブボックスからの排気中に腐食性のものは含まれない。

添付資料-16

## 第1棟の液体廃棄物一時貯留設備に関する警報について

第1棟液体廃棄物を一時的に保管するための設備に対する考慮については、「2.41.1.3.3 放射性の液体廃 棄物の考慮」のとおりである。

そのうち,分析に伴って発生する廃液の槽水位については,分析廃液中間受槽,分析廃液受槽A~C,塩酸含有廃液受槽に設置した水位計により検知し,漏えい検知については,液体廃棄物一時貯留室内の漏えい防止堰(1)~(3)に設置した漏えい検知器により検知する。

槽水位,漏えい検知等の警報については,上記の水位計,漏えい検知器等が異常を検知した際に,異常 の発生を確実に運転員に伝え適切な措置をとれるようにするため,運転員が常駐している第1棟3階の設 備監視室において,第1棟液体廃棄物を一時的に保管するための設備の運転状態を監視できるようにする とともに,警報発報時には運転員がこの警報に係る異常に対して適切な対応をとる。 福島第一原子力発電所の緊急時対策については「II.1.13 緊急時対策」のとおりである。これに基づき,第1棟としての具体的な対策を以下に示す。

1. 緊急時において必要な施設及び資機材等

第1棟については以下について整備する。

- ① 安全避難経路の設定
- ② 火災検知器,消火設備,及び防火区画の設置
- ③ 非常用照明,誘導灯の設置
- ④ 緊急時の資機材としての担架,除染用具,線量計の整備
- 2. 緊急時の警報系及び通信連絡設備

第1棟については以下について整備する。

- ① 火災検知警報
- ② 通信連絡設備

第1棟内の人に対する指示は,放送設備,ページング,電話回線を用いて行う。第1棟から免震重 要棟に対しては電話回線,LAN回線を用いて連絡する。また,免震重要棟から第1棟に対しても,同設備を 用いて連絡する。特定原子力施設内のすべての人に対する指示が必要な場合には免震重要棟を介して 行う。
#### 第1棟の運転員の誤操作の防止について

運転員の誤操作を防止するための設計上の考慮としては、「Ⅱ.1.14 設計上の考慮」のとおりである。これ に基づき、第1棟では以下のとおり設計上の考慮を行う。

液体廃棄物一時貯留設備では、分析廃液の移送時に運転員が適切に操作でき、誤操作をしないようにする ため、各受槽に貯留している容量を確認できる液位計を備えている。運転員の誤操作は、この液位計により 以下のように防止される。

分析廃液の移送前に,分析廃液を受け入れる側の受槽の液位計により,現在の受け入れ可能な容量を確認 できる。これにより,運転員が,受け入れ可能な量を超えるような移送を計画することを防止できる。また分 析廃液の移送の開始後においても,液位計により逐次受け入れた液量を確認し,所定の量が移送された時点 で分析廃液の移送を手動で停止する,又は移送元側の槽の分析廃液が無くなったとき(槽の最低液位まで液 位が低下したとき)に移送が自動的に停止することで,計画する量以上の分析廃液を移送しない設計とする。

以上のように液位計を用いた運転操作により誤操作が防止されるが、それでもなお運転員が誤った操作を しようとした際にも、以下の設備対応により、その実施が防止される。

分析廃液について、分析廃液中間受槽から分析廃液受槽A~Cへの移送において、分析廃液受槽A~Cが満水 になり、溢れ出ないよう、分析廃液受槽A~Cが満水近くになった場合には、液位計からの満水に達すること を防止するための信号により、それ以上、分析廃液が入らないように入口側のバルブが自動で閉止し、移送 を停止するよう設計している。また、分析廃液受槽A~Cが満水近くであることに運転員が気付かずに、分析 廃液移送ポンプA,Bを操作して、更に分析廃液を移送しようとした場合にも、液位計からの満水に達すること を防止するための信号が入った状態が維持されている限り、入口側のバルブが開かず、移送を停止するよう 設計している。

換気空調設備については、管理区域用排風機が停止している際に、運転員が管理区域用送風機を作動させ て建屋内が正圧になり、管理区域内の放射性物質が外に出ることを防止するため、管理区域用排風機の停止 を示す信号により、管理区域用送風機が作動しないように設計している。

添付資料-19

#### 第1棟の建屋の構造強度及び耐震強度に関する検討結果

1. 評価方針

第1棟は,発電用原子炉施設に関する耐震設計審査指針上のBクラスの建物と位置づけられるため,耐震 Bクラスとしての評価を実施する。なお,設計は建築基準法に基づき実施するとともに,積雪荷重及び風圧力 についても評価する。

第1棟は,鉄筋コンクリート造の地上3階で,平面が45.0m(EW 方向)×70.0m(NS 方向)の建物で,地 上高さは25.6mである。基礎は杭基礎(鋼管杭)で富岡層に支持させる。第1棟の杭配置図,平面図及び断 面図を図-1~図-8に示す。

建屋に加わる地震時の水平力は,主に外周部及び建物内部に設けた耐震壁にて負担する。耐震性の評価は, 地震層せん断力係数として1.5・C<sub>i</sub>を採用した場合の当該部位の応力に対して行う。第1棟の評価手順を図-9に示す。



0

0



図-1 杭配置図(G.L.-2.71~-5.17)(単位:m)

## Ⅱ-2-41-添19-2



図-2 1 階平面図(G.L.+0.30)(単位:m)

# Ⅱ-2-41-添 19-3



図-3 2 階平面図 (G.L.+8.80) (単位:m)

## Ⅲ-2-41-添 19-4



図-4 3 階平面図 (G.L.+15.80) (単位:m)

## Ⅱ-2-41-添 19-5



図-5 屋上階平面図(G.L.+24.30)(単位:m)

## Ⅲ-2-41-添 19-6



図-6 屋根平面図(G.L.+29.30)(単位:m)

## Ⅲ-2-41-添 19-7



図-7 A-A 断面図(EW 方向)(単位:m)









図-9 Bクラス施設としての建屋の耐震安全性評価手順

2. 評価条件

2.1 使用材料並びに材料の許容応力度及び材料強度

第1棟の上部構造に用いる材料のうち、コンクリートは普通コンクリートとし、コンクリートの設計基準 強度 F<sub>c</sub>は 30N/mm<sup>2</sup>, 36N/mm<sup>2</sup>及び 60N/mm<sup>2</sup>とする。鉄筋は SD295A, SD345, 及び SD390 とする。杭は鋼管杭と し、杭径は φ 800 mm とする。

各使用材料の許容応力度及び杭の許容支持力を表-1~表-3に示す。

長期 (N/mm<sup>2</sup>) 短期 (N/mm<sup>2</sup>) 圧縮 せん断 圧縮 せん断  $F_c = 30 N/mm^2$ 10 0.79 20 1.18  $F_c = 36 \text{N/mm}^2$ 12 0.85 24 1.27  $F_c = 60 \text{N/mm}^2$ 20 1.09 40 1.63

表-1 コンクリートの許容応力度\*\*

※「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説」(日本建築学会 2013年8月)

表-2 鉄筋の許容応力度\*

		長期 (N/mm <sup>2</sup> )		短期(N/mm <sup>2</sup> )	
		引張及び圧縮	せん断補強	引張及び圧縮	せん断補強
SD295A	D16 以下	195	195	295	295
SD345	D19~D25	215	195	345	345
SD390	D29~D38	195	195	390	390

※「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説」(日本建築学会 2013年8月)

表-3 杭の許容支持力※

杭径(mm)	杭長 (m)	長期(kN/本)	短期(kN/本)
$\phi 800$	15.5~18.0	2700	5400

※許容支持力の算定方法は、別紙-1による。

- 2.2 荷重及び荷重の組合せ
- (1) 荷重
   設計で考慮する荷重を以下に示す。
- 1) 鉛直荷重 (VL)

鉛直荷重は、固定荷重、積載荷重(機器荷重を含む)及び仕上荷重(配管荷重を含む)とする。

2) 積雪荷重 (SNL)

積雪荷重は,建築基準法施行令第86条及び福島県建築基準法施行細則第19条に基づき以下の条件とする。 積雪量:30cm,単位荷重:20N/m<sup>2</sup>/cm

3) 風荷重 (WL)

建築基準法施行令第87条及び建設省告示第1454号に基づく速度圧及び風力係数を用いて算定する。

- ・基準風速:30m/s
- ・地表面粗度区分:Ⅲ
- 4) 地震荷重 (SEL)

地震力を算定する際の基準面は、基礎スラブ上端として、建屋の高さに応じた当該部分に作用する全体の 地震力を算定する。水平地震力は下式により算定し、算定結果を表-4に示す。

 $Q_i \!=\! n \boldsymbol{\cdot} C_i \boldsymbol{\cdot} \mathbb{W}_i$ 

 $C_i = Z \cdot R_t \cdot A_i \cdot C_0$ 

- ここで,
  - Q<sub>i</sub> :水平地震力 (kN)
  - n : 施設の重要度分類に応じた係数 (n=1.5)
  - C<sub>i</sub> : 地震層せん断力係数
  - Wi : 当該層以上の重量 (kN)
  - Z : 地震地域係数 (Z=1.0)
  - R<sub>t</sub> : 振動特性係数 (R<sub>t</sub>=1.0)
  - Ai : 地震層せん断力係数の高さ方向の分布係数
  - C<sub>0</sub> :標準せん断力係数(C<sub>0</sub>=0.2)

G. L.	当該層以上の重量 W <sub>i</sub>	地震層せん断力係数	設計用地震力
(m)	(kN)	1.5 • C <sub>i</sub>	(kN)
+29.30			
194.20	3688	1.494	5508
+24.30			
+15 80	112634	0. 480	54120
+15.80			
TO 00	243023	0.370	89949
+0.00			
+0.30	374107	0. 300	112232

表-4 水平地震力の算定結果

(2) 荷重の組合せ

荷重の組合せについて表-5に示す。

荷重状態	荷重ケース	荷重の組合せ	許容応力度
常時	А	VL	長期
積雪時	В	VL+SNL	
	C1	VL+SEL(W→E方向)	
	C2	VL+SEL(E→W方向)	
地震時	C3	VL+SEL(S→N方向)	
	C4	VL+SEL(N→S方向)	短期
	D1	VL+WL(W→E方向)	
暴風時	D2	VL+WL(E→W方向)	
	D3	VL+WL(S→N方向)	
	D4	VL+WL(N→S方向)	

表-5 荷重の組合せ

#### 3. 評価結果

上部構造の応力解析は、大ばり及び柱を線材置換したフレームで、耐震壁は壁エレメント置換した立体モ デルにより行う。

### 3.1 耐震壁の評価結果

検討により求められた耐震壁の作用応力と許容応力と比較し、検定比が最大となる部位を表-6 に示し、 配筋図を図-10 に示す。

これより、耐震壁の作用応力は、許容応力以下であることを確認した。

部位	断面	荷重 ケース	応力	作用応力 (kN)	許容応力 <sup>※</sup> (kN)	検定比
3階8通り C~D 通り間	壁厚 350mm (F <sub>c</sub> =36) タテ筋 D25@400 ダブル千鳥 ヨコ筋 D16@200 ダブル	地震時 C1	せん断力	4461. 1	6944. 3	0.64≦1.0

表-6	耐震壁の検討結果
~ ` `	

※「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説」(日本建築学会 2013年8月)



### 3.2 ラーメン構造部の評価結果

検討により求められたフレーム部材の応力を許容応力と比較して、検定比の最大となる部位について表-7~表-8に示す。

これより、各部材の応力は、許容応力以下となっていることを確認した。

検討箇所	断面	荷重 ケース	応力	作用応力 曲げモーメント:kN・m せん断力:kN	許容応力 <sup>※</sup> (曲げモーメント:kN·m せん断力:kN	検定比
R階 2通り F~F	B×D =800×1400 (F <sub>c</sub> =36) 上端筋 7-D38 下端筋 5-D38	常時	曲げモーメント	1752. 6	1869. 5	0.94≦1.0
通り間	あばら筋 3-D13@150 (端部)	1	せん断力	1067.4	1394. 0	0.77≦1.0
R階 D通り 6~7	B×D =800×1400 (F <sub>c</sub> =36) 上端筋 5-D35 下端筋 4-D35	地震時 C3	曲げモーメント	2148. 4	2193. 3	0.96≦1.0
通り間	<i>め</i> はら肋 3ーD13@150 (端部)		せん断力	1008. 9	1936. 1	0.52≦1.0

表-7 大ばり断面算定表

※「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説」(日本建築学会 2013年8月)

		1				
検討箇所	断面	荷重 ケース	応力	作用応力 曲げモーメント:kN・m せん断力:kN	許容応力 <sup>※1</sup> (曲げモーメント:kN·m せん断力:kN	検定比
1階 7/D通り	B×D =800×800(F <sub>c</sub> =60) 主筋 10-D32 帯筋	常時 A	曲げモーメント	30.7	42.9 (軸力 9857.2kN 作用時 <sup>※2</sup> )	0.72≦1.0
170,007	2-2-D13@100 (柱脚)		せん断力	7.3	545.5	0.01≦1.0
R階	B×D =800×800 (F <sub>c</sub> =60) 主筋 12-D32 (柱脚)	地震時	曲げモーメント	1121.8	1271.0 (軸力 730.8kN 作用時 <sup>※2</sup> )	0.86≦1.0
0/レ通り	帯筋 2-2-D13@100		せん断力	870. 1	904. 5	0.96≦1.0

表-8 柱断面算定表

※1「原子力施設鉄筋コンクリート構造計算規準・同解説」(日本建築学会 2013 年 8 月) ※2 圧縮を正とする。

- 3.3 杭の評価結果
- (1) 設計方針

検討は,常時及び地震時の杭に生じる応力を算定し,支持力については許容支持力以内であることを確認 する。また,地震時においては発生する最大応力度が許容応力度以下であることを確認する。

(2) 常時における杭の検討(長期)

常時における杭に生じる最大軸力と許容支持力の比較を検定比が最大となる位置について表-9に示す。

検討位置	軸力 (kN)	許容支持力 (kN)	検定比
1/B 通り	2383	2700	0.88≦1.0

表-9 杭の支持力の検討(常時)

## (3) 地震時における杭の検討(短期)

地震時における杭に生じる最大及び最小軸力と許容支持力の比較を検定比が最大となる位置について表-10 に示す。最大軸力は圧縮側の許容支持力との比較をし、引張側は引き抜き抵抗力との比較を示す。また、 杭に生じる最大応力度と許容応力度の比較を検定比が最大となる位置について表-11 に示す。

検討位置	軸力 (kN)	許容支持力 (kN)	検定比
圧縮側 1/C 通り	4450	5400	0.83≦1.0
引張側 1/A 通り	-332	-1100	0.30≦1.0

表-10 杭の鉛直力と許容支持力の検討(地震時)

表-11 杭の応力度の検討(地震時)

検討位置	最大応力度 (曲げ+軸力) <sub>(N/mm<sup>2</sup>)</sub>	許容応力度 (N/mm <sup>2</sup> )	検定比
1/C 通り	202. 3	325.0	0.62≦1.0

#### 4. 保有水平耐力の検討

保有水平耐力(Qu)が必要保有水平耐力(Qun)以上であることを確認する。

各層の保有水平耐力は,建築基準法施行令第82条の3及び平成19年国土交通省告示第594号に基づき算 出する。各層の必要保有水平耐力と保有水平耐力の算定結果を表-12に示す。

これより、第1棟は必要保有水平耐力以上の保有水平耐力を有していることを確認した。

表-12 必要保有水平耐力と保有水平耐力の比較

(1)EW 方向(短辺)

G. L.	必要保有水平耐力	保有水平耐力	$Q_{u}$
(m)	Q <sub>un</sub> (kN)	$Q_u$ (kN)	$\overline{Q_{\mathrm{un}}}$
+15.80 $\sim$ +24.30	99219	169935	1.71
+8.80 $\sim$ +15.80	164907	282440	1.71
+0.30 $\sim$ + 8.80	205759	352409	1.71

(2)NS 方向(長辺)

G. L.	必要保有水平耐力	保有水平耐力	$Q_{u}$
(m)	Q <sub>un</sub> (kN)	$Q_u$ (kN)	$\overline{Q_{\mathrm{un}}}$
+15.80 $\sim$ +24.30	99219	187254	1.88
+8.80 $\sim$ +15.80	164907	311224	1.88
+0.30 $\sim$ + 8.80	205759	388323	1.88

以上のことから、第1棟の耐震安全性は確保されているものと評価した。

- 1. 杭の許容支持力の算定
- 1.1 設計方針

杭は鋼管杭を使用し、杭工法は打ち込み工法とする。

杭の許容支持力は、平成13年国土交通省告示第1113号に基づき地盤の許容支持力又は杭耐力のうちい ずれかの小さい値とする。

1.2 使用材料

鋼管杭に使用する材料はSKK490 (JIS A 5525)とする。杭の諸元を表-1 に示す。

杭径	杭長	鋼管材料	鋼管の基準強度	鋼管厚
(mm)	(m)		F (N/mm <sup>2</sup> )	$t_s(mm)$
$\phi  800$	15.5~18.0	SKK490	325	19, 16

表-1	杭の諸元
11 1	1/6~/111/6

1.3 杭の許容支持力

1.3.1 地盤から決まる許容支持力

地盤から求まる許容支持力は、平成13年国土交通省告示第1113号に基づき算定する。

(1) 長期に生じる力に対する地盤の許容支持力

$$R_{a} = (1/3) \times \left\{ \alpha \cdot \overline{N} \cdot A_{p} + \left( \beta \cdot \overline{N_{s}} \cdot L_{s} + \gamma \cdot \overline{q_{u}} \cdot L_{c} \right) \phi \right\}$$

(2) 短期に生じる力に対する地盤の許容支持力

$$R_{a} = (2/3) \times \left\{ \alpha \cdot \overline{N} \cdot A_{p} + \left( \beta \cdot \overline{N}_{s} \cdot L_{s} + \gamma \cdot \overline{q_{u}} \cdot L_{c} \right) \phi \right\}$$

- ここで, α : 杭の支持力係数 (α=300)
  - β :砂質地盤における杭周面摩擦力係数 (β=10/3)
  - γ : 粘性土地盤における杭周面摩擦力係数 (γ=1/2)
  - N:基礎ぐいの先端より下方に 1D<sub>1</sub> (D<sub>1</sub>:基礎ぐい先端部の直径),上方に 4D<sub>1</sub>の間の地盤の 標準貫入試験による打撃回数の平均値(回)
     ただし、Nが 60 を超える場合は 60 とする。
  - A<sub>n</sub>:基礎ぐい先端の有効断面積(m<sup>2</sup>)

$$A_p = 0.2 \cdot \pi \cdot D_1^2$$

 $N_s$ :基礎ぐいの周囲の地盤のうち砂質地盤の標準貫入試験による打撃回数の平均値(回) ただし、 $\overline{N}_s$ が 30 を超える場合は 30 とする。

#### Ⅱ-2-41-添 19-19

- $q_u$ :基礎ぐいの周囲の地盤のうち粘土質地盤の位置軸圧縮強度の平均値 (kN/m<sup>2</sup>) ただし、 $\overline{q_u}$ が 200 を超える場合は 200 とする。
- L<sub>s</sub>:基礎ぐいの周囲の地盤のうち砂質地盤に接する有効長さの合計(m) 有効長さは根固め部上部より上の地盤についての長さとする。
- L。:基礎ぐいの周囲の地盤のうち粘土質地盤に接する有効長さの合計(m) 有効長さは根固め部上端より上の地盤についての長さとする。

 $\phi = \pi \cdot D_1$ 

1.3.2 杭材から決まる許容耐力

杭材から求まる許容耐力は、平成13年国土交通省告示第1113号に基づき算定する。

- 長期に生じる力に対する杭材の許容耐力 Na=<sub>1</sub>fc・Ae・(1-α<sub>1</sub>-α<sub>2</sub>)・Rc(kN)
- (2) 短期に生じる力に対する杭材の許容耐力

$$Na = sfc \cdot Ae \cdot (1 - \alpha_1 - \alpha_2) \cdot Rc \quad (kN)$$

ここで,

- Lfc :鋼管杭の長期許容圧縮応力度(kN/m<sup>2</sup>)
- sfc :鋼管杭の短期許容圧縮応力度(kN/m<sup>2</sup>)
- Ae : 鋼管杭の有効断面積 (m<sup>2</sup>)
- α<sub>1</sub>:継手による低減係数(継手1ヶ所について0.05)(溶接継手α<sub>1</sub>=0)
- α<sub>2</sub> : 細長比による低減係数 (α<sub>2</sub>= (L/d-100) /100) (α<sub>2</sub>=0)
- L : 杭長 (m)
- d : 杭径 (m)
- Rc :許容応力度に乗じる低減係数((t-c) / r ≦0.08の場合)\*
  Rc=0.80+2.5 ((t-c) / r)
  - t : 鋼管厚(mm)=19
  - c : 腐食しろ(mm)=1
  - r : 杭体の半径(mm)=400
  - $(t c) / r = 18 / 400 = 0.045 \le 0.08$ 
    - ゆえに Rc=0.80+2.5×18/400=0.913

1. 基本方針

1.1 強度評価の基本方針

第1棟を構成する設備(機器,配管等)のうち「実用発電用原子炉及びその附属施設の技術基準に関する規則」においてクラス3に位置づけられる機器,配管は、「発電用原子力設備規格 設計・建設規格 JSME S NC-1-2005 (2007 年追補版含む。)(日本機械学会 2007 年9月)」(以下「設計・建設規格」という。)に基づき評価を行う。

- 2. 強度評価
- 2.1 分析廃液中間受槽
- 2.1.1 評価箇所

強度評価箇所を図-1に示す。



図中の番号は2.1.2の番号に対応する。

#### 図-1 分析廃液中間受槽概要図

2.1.2 評価方法

(1) 胴の厚さの評価

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. 胴の規格上必要な最小厚さ:t1

炭素鋼鋼板または低合金鋼鋼板で作られたものの場合は 3mm, その他の材料で作られたものの場合は 1.5mm とする。

b. 胴の計算上必要な厚さ:t<sub>2</sub>

$$t_{2} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$

$$D_{i} : 胴の内径(m)$$

$$H : 水頭(m)$$

$$\rho : 液体の比重(-)$$

$$S : 許容引張応力(MPa)$$

$$\eta : 継手効率(-)$$

(2) 底板の厚さの評価

底板に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 鏡板のフランジ部の計算上必要な厚さ:t1

$$t_{1} = \frac{P \cdot D_{i}}{2 \cdot S \cdot \eta - 1.2 \cdot P}$$
P
: 最高使用圧力(MPa)
D\_{i}
: 胴の内径(mm)
S
: 許容引張応力(MPa)
 $\eta$ 
: 継手効率(-)

#### b. 鏡板の計算上必要な厚さ:t<sub>2</sub>

$$t_2 = \frac{P \cdot R \cdot W}{2 \cdot S \cdot \eta - 0.2 \cdot P}$$
 R
 : 鏡板の中央部における内面の半径(mm)

 W
 : さら形鏡板の形状による係数(-)

 r
 : さら形鏡板のすみの丸みの内半径(mm)

$$\dot{\tau} = \frac{1}{4} \left( 3 + \sqrt{\frac{R}{r}} \right)$$

(3) 管台の厚さの評価(①,②,③,④,⑤)
 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. 管台の計算上必要な厚さ:t1

$$t_{1} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$

$$D_{i} : 管台の内径(m)$$

$$H : 水頭(m)$$

$$\rho : 液体の比重(-)$$

$$S : 許容引張応力(MPa)$$

$$\eta : 継手効率(-)$$

### Ⅲ-2-41-添 20-2

- b. 管台の規格上必要な最小厚さ:t<sub>2</sub> 管台の外径に応じ,設計・建設規格 表 PVC-3980-1 により求めた管台の厚さとする。
- (4) 開放タンクの穴の補強計算 開放タンクの胴板及び底板の穴の径が 85mm 以下なので,穴の補強計算は不要である。
- 2.1.3 評価結果

評価結果を表-1に示す。必要厚さを満足しており、十分な構造強度を有することを確認した。

機器名称	評価部位	必要厚さ(mm)	最小厚さ(mm)
	胴の厚さ	1.50	6.55
	底板の厚さ	0. 39	5. 43
分析廃液中間受槽	管台①の厚さ	1.70	3. 13
	管台②の厚さ	2.20	2.40
	管台③の厚さ	3. 50	4.01
	管台④の厚さ	2.70	3. 75
	管台⑤の厚さ	1. 40	2. 40

表-1 分析廃液中間受槽の評価結果

- 2.2 分析廃液受槽 A~C
- 2.2.1 評価箇所

強度評価箇所を図-2に示す。



図-2 分析廃液受槽 A~C 概要図

- 2.2.2 評価方法
- (1) 胴の厚さの評価

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. 胴の規格上必要な最小厚さ:t1

炭素鋼鋼板または低合金鋼鋼板で作られたものの場合は 3mm, その他の材料で作られたものの場合は 1.5mm とする。

b. 胴の計算上必要な厚さ:t<sub>2</sub>

$$t_{2} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$
D\_{i} : 胴の内径(m)  
H : 水頭(m)  
 $\rho$  : 液体の比重(-)  
S : 許容引張応力(MPa)  
 $\eta$  : 継手効率(-)

#### (2) 底板の厚さの評価

底板に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 鏡板のフランジ部の計算上必要な厚さ:t1

$$t_1 = \frac{P \cdot D_i}{2 \cdot S \cdot \eta - 1.2 \cdot P}$$
 P
 : 最高使用圧力(MPa)

  $D_i$ 
 : 胴の内径(mm)

 S
 : 許容引張応力(MPa)

  $\eta$ 
 : 継手効率(-)

b. 鏡板の計算上必要な厚さ:t2

$$t_2 = \frac{P \cdot R \cdot W}{2 \cdot S \cdot \eta - 0.2 \cdot P}$$
R: 鏡板の中央部における内面の半径(mm) $W$ : さら形鏡板の形状による係数(-)r: さら形鏡板のすみの丸みの内半径(mm)

ただし, W = 
$$\frac{1}{4}\left(3 + \sqrt{\frac{R}{r}}\right)$$

(3) 管台の厚さの評価(①,②,③,④,⑤)
 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. 管台の計算上必要な厚さ:t1

$t_{i} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{1 - \rho}$	D <sub>i</sub>	:管台の内径(m)
0. 204 $\cdot$ S $\cdot$ $\eta$	Н	:水頭(m)
	ρ	:液体の比重(-)
	S	:許容引張応力(MPa)
	η	: 継手効率(-)

b. 管台の規格上必要な最小厚さ:t<sub>2</sub>

管台の外径に応じ、設計・建設規格 表 PVC-3980-1 により求めた管台の厚さとする。

(4) 開放タンクの穴の補強計算

開放タンクの鏡板の穴の径が85mmを超えるので、穴の補強計算を実施する。

- a. 補強に有効な範囲内にある補強に有効な総面積が,補強に必要な面積より大きくなるようにすること (図-3参照)。
- b. 内径が1500mm以下の胴に設ける穴の径が胴の内径の2分の1(500mmを超える場合は、500mm)以下 及び内径が1500mmを超える場合に設ける穴の径が胴の内径の3分の1(1000mmを超える場合は、 1000mm)以下の場合は、大きい穴の補強計算は必要ない。
- c. 溶接部の強度として、予想される破断箇所の強さが、溶接部の負うべき荷重以上であること。

#### Ⅱ-2-41-添 20-5



d	:	穴の径(mm)
$d_{\rm w}$	:	管台が取り付く穴の径(mm)
D <sub>on</sub>	:	管台の外径(mm)
t c	:	鏡板の最小厚さ(mm)
t <sub>cr</sub>	:	鏡板の計算上必要な厚さ(mm)
t n	:	管台の最小厚さ(mm)
t <sub>nr</sub>	:	管台の計算上必要な厚さ(mm)
t <sub>no</sub>	:	管台の呼び厚さ(mm)

- X, Y<sub>1</sub> : 補強の有効範囲(mm) L<sub>1</sub>, L<sub>4</sub> : 溶接寸法(mm)
- A<sub>r</sub> : 補強に必要な面積(mm<sup>2</sup>)
- A1 : 鏡板の有効補強断面積 (mm<sup>2</sup>)
- A<sub>2</sub> : 管台の有効補強断面積 (mm<sup>2</sup>)
- A<sub>3</sub> : すみ肉溶接部の有効補強断面積 (mm<sup>2</sup>)
- A<sub>0</sub> : 補強に有効な総面積(=A<sub>1</sub>+A<sub>2</sub>+A<sub>3</sub>)(mm<sup>2</sup>)

図-3 補強計算概念図

## 2.2.3 評価結果

評価結果を表-2,3に示す。必要厚さ及び穴の補強を満足しており、十分な構造強度を有することを 確認した。

機器名称	評価部位	必要厚さ(mm)	最小厚さ(mm)
分析廃液受槽 A~C	胴の厚さ	1.50	6. 57
	底板の厚さ	1.33	4. 45
	管台①の厚さ	1.70	3. 13
	管台②の厚さ	2.70	3. 75
	管台③の厚さ	2.20	2.40
	管台④の厚さ	3. 50	4. 45
	管台⑤の厚さ	1.40	2.40

表-2 分析廃液受槽 A~C の評価結果(板厚)

表-3 分析廃液受槽 A~C の評価結果(穴の補強)

機器名称	評価部位	評価結果		
		補強に必要な	補強に有効な	
		面積(mm <sup>2</sup> )	総面積(mm <sup>2</sup> )	
		63. 37	540. 3	
分析廃液受槽 A~C	鏡板の穴	大きな穴の補強を		
		要しない最大径(mm)	八の全(mm)	
		1000.00	105.40	
		溶接部の負うべき	予想される破断箇所の	
		荷重(N)	強さ(N)	
		$-3.639 \times 10^4$	_*	

※ 溶接部の負うべき荷重が負であり溶接部の強度計算は不要

- 2.3 塩酸含有廃液受槽
- 2.3.1 評価箇所

強度評価箇所を図-4に示す。



図中の番号は2.3.2の番号に対応する。

図-4 塩酸含有廃液受槽概要図

2.3.2 評価方法

(1) 胴の厚さの評価

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. 胴の規格上必要な最小厚さ:t1

炭素鋼鋼板または低合金鋼鋼板で作られたものの場合は 3mm, その他の材料で作られたものの場合は 1.5mm とする。

b. 胴の計算上必要な厚さ:t<sub>2</sub>

$$t_{2} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$
 D<sub>i</sub> : 胴の内径(m)  
H : 水頭(m)  
 $\rho$  : 液体の比重(-)  
S : 許容引張応力(MPa)  
 $\eta$  : 継手効率(-)

## Ⅱ-2-41-添 20-8

#### (2) 底板の厚さの評価

底板に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 鏡板のフランジ部の計算上必要な厚さ:t1

$$t_{1} = \frac{P \cdot D_{i}}{2 \cdot S \cdot \eta - 1.2 \cdot P}$$
P
: 最高使用圧力(MPa)
D\_{i}
: 胴の内径(mm)
S
: 許容引張応力(MPa)
 $\eta$ 
: 継手効率(-)

b. 鏡板の計算上必要な厚さ:t2

$$t_{2} = \frac{P \cdot R \cdot W}{2 \cdot S \cdot \eta - 0.2 \cdot P} \qquad \begin{array}{c} R \\ W \end{array}$$

- : 鏡板の中央部における内面の半径(mm) : さら形鏡板の形状による係数(-)
- r : さら形鏡板のすみの丸みの内半径(mm)

ただし, W = 
$$\frac{1}{4} \left( 3 + \sqrt{\frac{R}{r}} \right)$$

(3) 管台の厚さの評価(①,②,③) 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. 管台の計算上必要な厚さ:t1

$t_{i} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{1 - 1 - 1 - 1 - 1}$	D <sub>i</sub>	:管台の内径(m)
$0.204 \cdot S \cdot \eta$	Н	:水頭(m)
	ρ	:液体の比重(-)
	S	:許容引張応力(MPa)
	η	: 継手効率(-)

b. 管台の規格上必要な最小厚さ:t<sub>2</sub>

管台の外径に応じ、設計・建設規格 表 PVC-3980-1 により求めた管台の厚さとする。

(4) 開放タンクの穴の補強計算

開放タンクの胴板及び底板の穴の径が85mm以下なので、穴の補強計算は不要である。

### 2.3.3 評価結果

評価結果を表-4に示す。必要厚さを満足しており、十分な構造強度を有することを確認した。

機器名称	評価部位	必要厚さ(mm)	最小厚さ(mm)
塩酸含有廃液受槽	胴の厚さ	3.00	6. 51
	底板の厚さ	0.11	5. 61
	管台①の厚さ	2.40	2.40
	管台②の厚さ	1.70	1.90
	管台③の厚さ	1.70	1.90

表-4 塩酸含有廃液受槽の評価結果

## 2.4 設備管理廃液受槽 A, B

2.4.1 評価箇所

強度評価箇所を図-5に示す。



2.4.2 評価方法

(1) 胴の厚さの評価

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. 胴の規格上必要な最小厚さ:t1

炭素鋼鋼板または低合金鋼鋼板で作られたものの場合は 3mm, その他の材料で作られたものの場合は 1.5mm とする。

b. 胴の計算上必要な厚さ:t<sub>2</sub>

 $t_{2} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$   $D_{i}$ : 胴の内径(m) H
: 水頭(m)  $\rho$ : 液体の比重(-) S
: 許容引張応力(MPa)  $\eta$ : 継手効率(-)

(2) 底板の厚さの評価

底板に必要な厚さは、次に掲げる値のうちいずれか大きい値とする。

a. 鏡板のフランジ部の計算上必要な厚さ:t1

$+ - \underline{P \cdot D_i}$	Р	:最高使用圧力(MPa)
$2 \cdot \mathbf{S} \cdot \eta = -1.2 \cdot \mathbf{P}$	D <sub>i</sub>	:胴の内径(mm)
	S	:許容引張応力(MPa)
	η	: 継手効率(-)

W

r

b. 鏡板の計算上必要な厚さ:t2

$$t_2 = \frac{P \cdot R \cdot W}{2 \cdot S \cdot \eta - 0.2 \cdot P}$$

- R : 鏡板の中央部における内面の半径(mm)
  - : さら形鏡板の形状による係数(-)
  - : さら形鏡板のすみの丸みの内半径(mm)

 $\not \subset \not \subset \downarrow, \quad W = \frac{1}{4} \left( 3 + \sqrt{\frac{R}{r}} \right)$ 

- (3) 管台の厚さの評価(①,②,③,④,⑤)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. 管台の計算上必要な厚さ:t1

$$t_{1} = \frac{D_{i} \cdot H \cdot \rho}{0.204 \cdot S \cdot \eta}$$
D\_{i} : 管台の内径(m)  
H : 水頭(m)  
 $\rho$  : 液体の比重(-)  
S : 許容引張応力(MPa)  
 $\eta$  :継手効率(-)

- b. 管台の規格上必要な最小厚さ:t<sub>2</sub>
   管台の外径に応じ,設計・建設規格 表 PVC-3980-1 により求めた管台の厚さとする。
- (4) 開放タンクの穴の補強計算

開放タンクの鏡板の穴の径が85mmを超えるので、穴の補強計算を実施する。

- a. 補強に有効な範囲内にある補強に有効な総面積が,補強に必要な面積より大きくなるようにすること (図-6参照)。
- b. 内径が 1500mm 以下の胴に設ける穴の径が胴の内径の2分の1 (500mm を超える場合は、500mm) 以下 及び内径が 1500mm を超える場合に設ける穴の径が胴の内径の3分の1 (1000mm を超える場合は、1000mm) 以下の場合は、大きい穴の補強計算は必要ない。
- c. 溶接部の強度として、予想される破断箇所の強さが、溶接部の負うべき荷重以上であること。



図-6 補強計算概念図

### 2.4.3 評価結果

評価結果を表-5,6に示す。必要厚さ及び穴の補強を満足しており、十分な構造強度を有することを 確認した。

機器名称	評価部位	必要厚さ(mm)	最小厚さ(mm)
設備管理廃液 受槽 A, B	胴の厚さ	1.50	6. 57
	底板の厚さ	1.14	4. 45
	管台①の厚さ	1.70	3. 13
	管台②の厚さ	2.70	3. 75
	管台③の厚さ	2.70	4.01
	管台④の厚さ	3. 50	4. 45
	管台⑤の厚さ	1.40	2.40

表-5 設備管理廃液受槽 A, B の評価結果(板厚)

## 表-6 設備管理廃液受槽 A, B の評価結果(穴の補強)

機器名称	評価部位	評価結果				
	鏡板の穴	補強に必要な	補強に有効な			
設備管理廃液 受槽 A, B		面積(mm <sup>2</sup> )	総面積(mm <sup>2</sup> )			
		48. 49	555.1			
		大きな穴の補強を	穴の径(mm)			
		要しない最大径(mm)				
		1000.00	105.40			
		溶接部の負うべき	予想される破断箇所の			
		荷重(N)	強さ(N)			
		$-4.636 \times 10^4$	_*			

※ 溶接部の負うべき荷重が負であり溶接部の強度計算は不要

- 2.5 主要配管(鋼管)
- 2.5.1 評価箇所

強度評価箇所を図-7,8に示す。



図中の番号は2.5.3の番号に対応する。

図-7 液体廃棄物一時貯留室 主要配管(鋼管)強度評価箇所(その1)



#### Ⅱ-2-41-添 20-14

- 2.5.2 評価方法
- (1) 管の厚さの評価

管の必要な厚さは、次に掲げる値以上とする。

a. 内面に圧力を受ける管の計算上必要な厚さ: t

$$t = \frac{P \cdot D_{\circ}}{2 \cdot S \cdot \eta + 0.8 \cdot P}$$
 P
 : 最高使用圧力(MPa)

 D\_{\circ}
 : 管の外径(mm)

 S
 : 許容引張応力(MPa)

  $\eta$ 
 : 継手効率(-)

b. 外面に圧力を受ける管の計算上必要な厚さ: t

$$t = \frac{3 \cdot P_{e} \cdot D_{o}}{4 \cdot B}$$
Pe : 外面に受ける最高の圧力(MPa)
Do : 管の外径(mm)
B : 設計・建設規格 付録材料図 表 Part7 より求めた値

2.5.3 評価結果

評価結果を表-7に示す。必要厚さを満足しており、十分な構造強度を有していることを確認した。

	外径	公称		最高使用圧力	最高使用	い田国々	見い回々
No.	D <sub>o</sub>	厚さ	材料	Р	温度	∞安厚さ	取小字さ
	(mm)	(mm)		(MPa)	(°C)	(mm)	(IIIII)
1	76.3	5.20	SUS316LTP	0. 98 *1	66	0.35	4.55
2	48.6	3.70	SUS316LTP	0. 98 *1	66	0.22	3.20
3	60.5	3.90	SUS316LTP	大気圧+Vac. *2	66	0.54	3.40
4	60.5	3.90	SUS304TP	大気圧+Vac. *2	66	0.54	3. 40

表-7 主要配管(鋼管)の評価結果

\*1 内面に圧力を受ける管

\*2 外面に圧力を受ける管,最高使用圧力 0.10MPa
# 第1棟の設備の耐震強度に関する検討結果

### 1. 耐震設計の基本方針

第1棟の設備に係る耐震設計は、「JEAC4601-2008 原子力発電所耐震設計技術規程」等に基づき 耐震性評価を行う。

(1) 設備の重要度による耐震クラス別分類

耐震クラス別		
	В	С
設備		
<ol> <li>2.41 放射性物質分析・ 研究施設第1棟</li> </ol>		
(1) 分析設備	○鉄セル	グローブボックス フード
(2) 液体廃棄物 一時貯留設備	<ul> <li>○分析廃液中間受槽</li> <li>○分析廃液受槽 A~C</li> <li>○塩酸含有廃液受槽</li> <li>○分析廃液移送ポンプ A, B</li> <li>○主要配管(鋼管)*1</li> </ul>	設備管理廃液受槽 A, B 主要配管(鋼管)* <sup>3</sup>
(3) 換気空調設備	<ul> <li>○鉄セル・グローブボックス用排 気フィルタユニット</li> <li>○主要排気管(鋼管)*<sup>2</sup></li> </ul>	フード用排気フィルタユニット 管理区域用排気フィルタユニット 鉄セル・グローブボックス用排風 機 フード用排風機 管理区域用排風機 管理区域用送風機
備考	○印は,評価結果を本資料にて示す	トもの

\*1:分析廃液中間受槽出口から分析廃液移送ポンプ入口まで, 分析廃液移送ポンプ出口から分析廃液受槽 A~C 入口まで,

及び分析廃液受槽 A~C 出口から分析廃液払出口まで

\*2:鉄セル排気出口から鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット入口まで

\*3:設備管理廃液受槽 A, B出口から設備管理廃液払出口まで

# (2) 構造計画

# a. 機器

主要区分	計画の	) 概 要	一	摘 更
	基礎・支持構造	主 体 構 造		
(1) 鉄セル	インナーボックスを	垂直自立形		・鉄セル
	固定ボルトにより遮			
	へい体に固定し、遮			
	へい体を埋込金物に			
	溶接したタッププ			
	レートに基礎ボルト		インナー	
	で据え付ける。		ボックフ	
			基礎ボルト	
			<u>µ</u>	

<b>子 亜 反 八</b>	計画(	の概要	<b>瓶 败 携 </b>	協 西
土安区万	基礎・支持構造	主体 構造	「「「」「」「」「」「」「」「」「」「」「」「」「」「」」「」「」」「」「」」「」」「」」「」」「」」「」」「」」「」」「」」「」」「」」「」」」「」」」「」」	摘 安
(2) スカート支	胴をスカートで支持	上面に平板,下面に鏡		·分析廃液中間受
持たて置円	し、スカートを基礎	板を有するたて置円		槽
筒形容器	ボルトで据え付け	筒形		・分析廃液受槽 A
	る。			$\sim$ C
			開口部	
			し	
			ベースプレート	

	計画(	の概要	<b>拖</b> 咳 携 选 网	協 西
土安区万	基礎・支持構造	主体 構造	城 哈 ભ 垣 凶	11 安
主 要 区 分 (3) 4 脚たて置円 筒形容器	<u> 基礎・支持構造</u> 胴を支持脚で支持 し,支持脚を基礎ボ ルトで据え付ける。	<u>主体構造</u> 上面に平板,下面に鏡 板を有するたて置円 筒形	概略構造図	摘 ・ 塩酸含 有廃液受 槽
			支持脚	

	計 画	の 概 要		一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一	故西
土安区万	基礎・支持構造	主 体	構 造		摘 安
(4) 横軸ポンプ	ポンプはポンプ	うず巻形			·分析廃液移送
	ベースに固定され,				ポンプA, B
	ポンプベースは基				
	礎ボルトで据え付				
	ける。				
				ポンプの原動機	
				ポンプベース	

土西区公	計画	の概要	<b>脚 吹 槎 </b>	協 西
工女凶刀	基礎・支持構造	主体構造		1 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一 一
(5) フィルタユニ ット	基礎・支持構造 フィルタユニット は基礎ボルトで据 え付ける。	主体構造           垂直自立形	フィルタユニット 基礎ボルト	・鉄セル・グロー ブボックス用排 気フィルタユ ニット

# b. 配管系

a) 主要配管/主要排気管

主要配管/主要排気管はサポートにより建屋等の構造物から支持される。サポートの位置を決定するにあたっては、原子力発電所の耐震設計に用いられている定ピッチスパン法により適正なサポートスパンを確保する。

(3) 設計用地震力

項目	耐震	適用する	設計用地震力	
	クラス	水平	鉛 直	<b>成</b> 时用地展力
機器・ 配管系	В	静的震度 (1.8・C <sub>i</sub> * <sup>1</sup> )		設計用地震力は,静的地 震力とする。

\*1:C<sub>i</sub>は、標準せん断力係数を 0.2 とし、建物・構築物の振動特性、地盤の種類等を 考慮して求められる値とする。 (4) 荷重の組合せと許容限界

荷重の組合せと許容限界は、以下のとおりとする。

記号の説明

D	:	死荷重							
P <sub>d</sub>	:	当該設備に設計上定められた最高使用圧力による荷重							
$M_{d}$	:	当該設備に設計上	定められた機械的荷重						
S <sub>B</sub>	:	Bクラスの設備に	適用される地震動より求まる地震力又は静的地震力						
$B_A S$	:	Bクラス設備の地対	震時の許容応力状態						
S <sub>y</sub>	:	設計降伏点	「発電用原子力設備規格 設計・建設規格 JSME S						
			NC-1-2005 (2007 年追補版含む。)(日本機械学会						
			2007 年 9 月)」(以下「設計・建設規格」という。)						
			付録材料表 Part5 表 8 に規定される値						
S <sub>u</sub>	:	設計引張強さ	設計・建設規格 付録材料表 Part5 表 9 に規定され						
			る値						
S	:	許容引張応力	設計・建設規格 付録材料表 Part5 表 5 又は表 6 に						
			規定される値						
f t	:	許容引張応力	支持構造物(ボルト等を除く。)に対して設計・建設						
			規格 SSB-3121.1 により規定される値。ボルト等に						
			対して設計・建設規格 SSB-3131 により規定される						
			值						
f s	:	許容せん断応力	同上						
f <sub>c</sub>	:	許容圧縮応力	支持構造物(ボルト等を除く。)に対して設計・建設						
			規格 SSB-3121.1 により規定される値						
f <sub>b</sub>	:	許容曲げ応力	同上						
τь	:	ボルトに生じるせ	ん断応力						
ASS	:	オーステナイト系	ステンレス鋼						
ΗNΑ	:	高ニッケル合金							

また、「供用状態Cs」とは、設計・規格 GNR-2110 に規定される状態に、通常運転時、運転時の異常な過渡変化時、及び事故時に生じるそれぞれの荷重と、弾性設計用地震動Sdによる地震力又は静的地震力を組み合せた状態をいう。

### a. 容器

耐 震 クラス	荷重の組合せ	供用状態 (許容応力 状態)	許 容 一次一般膜応力	限 界 一次膜応力+一次曲げ応力	適用範囲
В	$D + P_d + M_d + S_B$	C s (B <sub>A</sub> S)	S <sub>y</sub> と 0. 6・S <sub>u</sub> の小さい方 ただし, A S S 及びH N A に ついては上記の値と 1. 2・S のうち大きい方とする。	S <sub>ッ</sub> ただし, ASS及びHNAにつ いてはS <sub>ッ</sub> と 1.2・Sのうち大 きい方とする。	<ul> <li>・分析廃液中間受槽</li> <li>・分析廃液受槽 A~C</li> <li>・塩酸含有廃液受槽</li> </ul>

# b. 支持構造物(注1,注2)

耐震	芸重の	供用状態	用状態 許容限界(ボルト等以外)					許 容	ルト等)			
カラス	何里の 組合せ	(許容応力		一次応力					一次応力			
/ / /		状態)	引張	せん断	圧縮	曲げ	組合せ	引張	せん断	組合せ		
В	$D + P_d$ + $M_d$ + $S_B$	Cs (B <sub>A</sub> S)	1.5 • f t	1.5•f s	1.5 • f c	1.5 • f <sub>b</sub>	1.5 • f t	1.5 • f t	1.5 • f s	Min{1.5 • f <sub>t</sub> , (2.1 • f <sub>t</sub> - 1.6 • τ <sub>b</sub> )}	・基礎ボルト ・スカート ・脚 ・溶接	

注1:耐圧部に溶接により直接取り付けられる支持構造物であって,耐圧部と一体の応力解析を行うものについては,耐圧部と同じ許容応力とする。 注2:「鋼構造設計規準(日本建築学会 2005 年 9 月)」等の幅厚比の規定を満足する。

### 2. 耐震性評価

本評価は、「付録1 スカート支持たて置円筒形容器(耐震設計上の重要度分類Bクラス)の耐震性 についての計算書作成の基本方針」、「付録2 4 脚たて置円筒形容器(耐震設計上の重要度分類B クラス)の耐震性についての計算書作成の基本方針」及び「付録3 横軸ポンプ(耐震設計上の重要度 分類Bクラス)の耐震性についての計算書作成の基本方針」に基づいて、耐震性の計算を行う。また、 評価方法が同付録に依らないものは以下に特記する。

- (1) 鉄セル …転倒モーメントと安定モーメントの比較により評価する。
- (6) 主要配管(鋼管) …配管標準支持間隔評価(定ピッチスパン法)により評価する。
- (7) 鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット …算出応力と許容応力の比較により基礎 ボルトを評価する。
- (8) 主要排気管(鋼管)…配管標準支持間隔評価(定ピッチスパン法)により評価する。

- (1) 鉄セル
- a. 条件

地震による転倒モーメントと自重による安定モーメントを算出し、それらを比較することにより転倒評価を実施した。



# b. 評価結果

機器名称	評価部位	評価項目	水平方向 設計震度	算出値	許容値	単位
インナーボックス(セル No. 1, No. 4)	本体	転倒	$C_{\rm H} = 0.36$	$1.856 \times 10^{7}$	4. $936 \times 10^7$	N•mm
インナーボックス(セル No. 2, No. 3)	本体	転倒	$C_{\rm H} = 0.36$	7.026 $\times 10^{6}$	$1.524 \times 10^{7}$	N•mm
鉄セル (全体)	本体	転倒	$C_{\rm H} = 0.36$	2. $303 \times 10^9$	4. $450 \times 10^9$	N•mm

評価の結果、地震による転倒モーメントは自重による安定モーメントより小さいことから、転倒しないことを確認した。

# (2) 分析廃液中間受槽

# a. 条件

機器名称	耐震設計上の 重要度分類	据付場所	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	最高使用 圧力(MPa)	最高使用 温度(℃)	周囲環境 温度(℃)	比重
分析廃液 中間受槽	В	放射性物質分 析・研究施設 第1棟 1階	С <sub>Н</sub> =0.36	_	静水頭	66	40	1.00

# b. 評価結果

				(単位:MPa)
部材	材料	応力	算出応力	許容応力
胴板	SUS316L	組合せ	$\sigma_0 = 4$	$S_{a} = 159$
スカート	SM400A	組合せ	$\sigma_{\rm S} = 8$	$f_{t} = 245$
		圧縮と曲げ の組合せ (座屈の評価)	$\frac{\eta \cdot (\sigma_{\rm S1} + \sigma_{\rm S3})}{f_{\rm c}}$	$\frac{1}{2} + \frac{\eta \cdot \sigma_{S2}}{f_{b}} \leq 1$
			0.04 (集	無次元)
基礎ボルト	SS400	引張り	$\sigma_{\rm b} = 1$	f <sub>ts</sub> = 176
		せん断	$\tau_{\rm b} = 5$	$f_{sb} = 135$

すべて許容応力以下である。



# (3) 分析廃液受槽 A~C

# a. 条件

機器名称	耐震設計上の 重要度分類	据付場所	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	最高使用 圧力(MPa)	最高使用 温度(℃)	周囲環境 温度(℃)	比重
分析廃液受槽 A~C	В	放射性物質分 析・研究施設 第1棟 1階	С <sub>н</sub> =0.36	_	静水頭	66	40	1.00

# b. 評価結果

				(単位:MPa)
部材	材料	応力	算出応力	許容応力
胴板	SUS316L	組合せ	$\sigma_0 = 8$	$S_{a} = 159$
スカート	SM400A	組合せ	$\sigma_{\rm S} = 10$	$f_{t} = 245$
		圧縮と曲げ の組合せ (座屈の評価)	$\frac{\eta \cdot (\sigma_{\rm S1} + \sigma_{\rm S3})}{f_{\rm c}}$	$+\frac{\eta \cdot \sigma_{S2}}{f_{b}} \leq 1$
			0.06 (無	淡元)
基礎ボルト	SS400	引張り		$f_{ts} = 176$
		せん断	$\tau$ <sub>b</sub> = 13	$f_{sb} = 135$

すべて許容応力以下である。



# (4) 塩酸含有廃液受槽

# a. 条件

機器名称	耐震設計上の 重要度分類	据付場所	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	最高使用 圧力(MPa)	最高使用 温度(℃)	周囲環境 温度 (℃)	比重
塩酸含有廃 液受槽	В	<ul><li>放射性物質分析・</li><li>研究施設</li><li>第1棟 1階</li></ul>	С <sub>Н</sub> =0.36	_	静水頭	66	40	1.00

# b. 評価結果

				(単位:MPa)
部材	材料	応力	算出応力	許容応力
胴板	SM400A	一次一般膜	$\sigma_0 = 1$	$S_{a} = 231$
		一次	$\sigma_1 = 5$	$S_a = 234$
脚	STPT410	組合せ	$\sigma_{\rm S} = 18$	$f_{\rm t}$ = 245
		<ul><li>圧縮と曲げ</li><li>の組合せ</li><li>(座屋の評価)</li></ul>	$\frac{\sigma_{\rm sr}}{f_{\rm br}} + \frac{\sigma_{\rm st}}{f_{\rm bt}}$	$+\frac{\sigma \text{ s c}}{f_{\text{c}}} \leq 1$
			0.08 (無	次元)
基礎ボルト	SS400	引張り	$\sigma_{\rm b} = 6$	$f_{\rm ts} = 176$
		せん断	$\tau_{\rm b} = 2$	$f_{\rm sb} = 135$

すべて許容応力以下である。



(5)分析廃液移送ポンプ A, B

# a. 条件

機器名称	耐震設計上の 重要度分類	据付場所	水平方向設計震度	ポンプ振動 による震度	最高使用温度 (℃)	周囲環境温度 (℃)
分析廃液移送ポンプ A, B	В	放射性物質 分析・研究施設 第1棟 1階	С <sub>Н</sub> =0.36	$C_{P} = 0.21$	66	40

# b. 評価結果

b. 評価結果				(単位:MPa)
部材	材料	応力	算出応力	許容応力
甘本ギルト	SS400	せん断	$\tau_{\rm b}=3$	$f_{sb} = 124$
産碇 小 ノレ ト		引張	$\sigma_{\rm b}=1$	$f_{ts} = 161$

すべて許容応力以下である。





- (6) 主要配管(鋼管)
  - a. 評価条件

評価条件として主要配管は、配管軸直角 2 方向拘束サポートにて支持される両端単純支持はりモデル(図-1)とする。



図-1 等分布荷重 両端単純支持はりモデル

剛構造となる配管支持間隔は下式にて計算する。

$L = \sqrt{\frac{\pi}{40}} \sqrt{\frac{E}{10}}$	$\overline{\underbrace{I}}_{W}$	
ここで, L	: 支持間隔	(m)
E	: 縦弾性係数	$(N/m^2)$
Ι	: 断面 2 次モーメント	$(m^4)$
W	: 配管の単位長さ当たりの質量	(kg/m)

当該設備における主要配管(鋼管)について、各種条件及び配管支持間隔の計算結果を表-1に示す。

表-1 配管系における各種条件及び配管支持間隔の計算結果

配管分類	主要配管(鋼管)				
配管クラス	クラス 3				
耐震クラス	Bクラス				
設計温度 [℃]	66				
配管材質	SUS316LTP				
配管口径	40A	50A	65A		
Sch	40	40	40		
設計圧力 [MPa]	0. 98	大気圧+Vac.	0.98		
配管支持間隔 [m]	2.3	2.5	2.8		

### b. 評価方法

水平方向震度による管軸直角方向の配管応力評価を行う。 自重による応力 *S*<sub>w</sub>は、下記の式で示される。

$$S_{W} = \frac{M}{Z} = \frac{w \cdot L^{2}}{8Z}$$
  
ここで  $S_{W}$ : 自重による応力 (MPa)  
 $L$  : 支持間隔 (mm)  
 $M$  : 曲げモーメント (N · mm)  
 $Z$  : 断面係数 (mm<sup>3</sup>)  
 $W$  : 等分布荷重 (N/mm)

管軸直角方向の地震による応力 $S_s$ は、自重による応力 $S_w$ の震度倍で下記の式で示される。

$S_s = \alpha \cdot S_w$	
$S_s$ : 地震による応力	(MPa)
$\alpha$ : 想定震度值	(-)

また,評価基準値として「JEAC4601-2008 原子力発電所耐震設計技術規程」に記載の供用応力状態 Csにおけるクラス3配管の一次応力制限を用いると,地震評価としては下記の式で示される。

 $S = S_P + S_W + S_S = S_P + S_W + \alpha \cdot S_W = S_P + (1+\alpha)S_W \leq 1.0S_y$ ここで S : 内圧, 自重, 地震による発生応力 (MPa)  $S_P$  : 内圧による応力 (MPa)  $S_y$  : 設計降伏点 (MPa)

c. 評価結果

両端単純支持はりモデルで、剛構造となる配管サポート配置を仮定し、各応力を計算した結果を表 -2 に示す。

表-2より,剛構造となるようサポート配置を決定することで,主要配管は十分な強度を有するものと評価する。

配管分類	主要配管(鋼管)					
配管材質		SUS316LTP				
配管口径	40A	50A	65A			
Sch	40	40	40			
設計圧力 [MPa]	0. 98	大気圧+Vac.	0.98			
内圧, 自重, 地震によ る発生応力 <i>S</i> [MPa]	17	11	18			
供用状態Csにおける 一次応力許容値 [MPa]	1.0Sy=159	1.0Sy=159	1.0Sy=159			

表-2 応力評価結果

(7) 鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット

а.	条件	
u.		

機器名称	耐震設計上の 重要度分類	据付場所	水平方向設計震度	鉛直方向 設計震度	最高使用温度 (℃)	周囲環境温度 (℃)
鉄セル・グローブボックス用 排気フィルタユニット	В	放射性物質 分析・研究施設 第1棟 1階	С <sub>Н</sub> =0.36	_	60	40

b.評価結果				(単位:MPa)	
部材	材料	応力	算出応力	許容応力	
甘花水子	55400	引張	$\sigma_{\rm b}$ =1	$f_{ts}$ =177	
基礎ホルト	55400	せん断	$\tau$ b=5	f <sub>sb</sub> =136	
すべて許容応	力以下で	ある。			

77

1

 $\ell_{1} \! \leq \! \ell_{2}$ 

(8) 主要排気管(鋼管)

a. 評価条件

評価条件として主要排気管(鋼管)は,配管軸直角2方向拘束サポートにて支持される両端単純支 持はりモデル(図-2)とする。



図-2 等分布荷重 両端単純支持はりモデル

剛構造となる配管支持間隔は下式にて計算する。

$$L = \sqrt{\frac{\pi}{40} \sqrt{\frac{E \cdot I}{W}}}$$
ここで、L : 支持間隔 (m)  
E : 縦弾性係数 (N/m<sup>2</sup>)  
I : 断面 2 次モーメント (m<sup>4</sup>)  
W : 配管の単位長さ当たりの質量 (kg/m)

当該設備における主要排気管(鋼管)について、各種条件及び配管支持間隔の計算結果を表-3に示す。

表-3 主要排気管(鋼管)における各種条件及び配管支持間隔の計算結果

配管分類		主要排気管(鋼管)	
配管クラス		クラス外	
耐震クラス		Bクラス	
設計温度 [℃]		60	
配管材質		SUS304TP	
配管口径	50A	250A	300A
Sch	20S	10S	10S
設計圧力 [kPa]	7.3	7.3	7.3
配管支持間隔 [m]	2.7	6.0	6. 5

b. 評価方法

水平方向震度による管軸直角方向の配管応力評価を行う。 自重による応力*S<sub>W</sub>*は、下記の式で示される。

$$S_{W} = \frac{M}{Z} = \frac{w \cdot L^{2}}{8Z}$$
  
ここで  $S_{W}$ : 自重による応力 (MPa)  
 $L$  : 支持間隔 (mm)  
 $M$  : 曲げモーメント (N · mm)  
 $Z$  : 断面係数 (mm<sup>3</sup>)  
 $w$  : 等分布荷重 (N/mm)

管軸直角方向の地震による応力 $S_s$ は、自重による応力 $S_w$ の震度倍で下記の式で示される。

$$S_{s} = \alpha \cdot S_{W}$$
  
 $S_{s}$  : 地震による応力 (MPa)  
 $\alpha$  : 想定震度値 (-)

また,評価基準値として「JEAC4601-2008 原子力発電所耐震設計技術規程」に記載の供用応力状態 Csにおけるクラス3配管の一次応力制限を用いると,地震評価としては下記の式で示される。

$$S = S_P + S_W + S_S = S_P + S_W + \alpha \cdot S_W = S_P + (1+\alpha)S_W \leq 1.0S_y$$
  
ここで S : 内圧, 自重, 地震による発生応力 (MPa)  
 $S_P$  : 内圧による応力 (MPa)  
 $S_y$  : 設計降伏点 (MPa)

c. 評価結果

両端単純支持はりモデルで、剛構造となるサポート配置を仮定し、各応力を計算した結果を表-4 に示す。

表-4より、剛構造となるようサポート配置を決定することで、主要排気管は十分な強度を有する ものと評価する。

配管分類	主要排気管(鋼管)				
配管材質	SUS304TP				
配管口径	50A	250A	300A		
Sch	20S	10S	10S		
設計圧力 [kPa]	7.3	7.3	7.3		
内圧, 自重, 地震によ る発生応力 S [MPa]	8	8	8		
供用状態Csにおける 一次応力許容値 [MPa]	1.0Sy=153	1.0Sy=153	1.0Sy=153		

表-4 応力評価結果

付録1 スカート支持たて置円筒形容器(耐震設計上の重要度分類Bクラス)の耐震性についての計算書 作成の基本方針 1. 一般事項

本基本方針は、スカート支持たて置円筒形容器(耐震設計上の重要度分類 B クラス)の耐震性に ついての計算方法を示す。

1.1 適用基準

本基本方針における計算方法は,「原子力発電所耐震設計技術指針 JEAG4601-1987(日本 電気協会 電気技術基準調査委員会 昭和62年8月)」に基づく。

- 1.2 計算条件
  - (1) 容器及び内容物の質量は重心に集中するものとする。
  - (2) 地震力は容器に対して水平方向に作用するものとする。
  - (3) 容器はスカートで支持され、スカートは下端のベースプレートを円周上等ピッチの多数 の基礎ボルトで基礎又は架台に固定された固定端とする。ここで、基礎又は架台につい ては剛となるように設計する。
  - (4) 胴とスカートをはりと考え、変形モードは曲げ及びせん断変形を考慮する。
  - (5) 容器頂部に水平方向変位を拘束する構造物を設ける場合は、その部分をピン支持とする。
  - (6) スカート部材において、マンホール等の開口部があって補強をしていない場合は、欠損 の影響を考慮する。



1.3 記号の説明

記号	記号の説明	単 位
А		$\mathrm{mm}^2$
$A_{b}$	基礎ボルトの軸断面積	$\mathrm{mm}^2$
A <sub>e</sub>	胴の有効せん断断面積	$\mathrm{mm}^2$
A s	スカートの軸断面積	$\mathrm{mm}^2$
A <sub>se</sub>	スカートの有効せん断断面積	$\mathrm{mm}^2$
C <sub>c</sub>	基礎ボルト計算における係数	—
$C_{\rm H}$	水平方向設計震度	—
C $_{\rm t}$	基礎ボルト計算における係数	—
C $_{\rm v}$	鉛直方向設計震度	—
$D_{b\ i}$	ベースプレートの内径	mm
D $_{\rm b~o}$	ベースプレートの外径	mm
D <sub>c</sub>	基礎ボルトのピッチ円直径	mm
D $_{\rm i}$	胴の内径	mm
$D_{j}$	スカートに設けられた各開口部の穴径 ( j =1, 2, 3… j 1)	mm
D s	スカートの内径	mm
Е	胴の縦弾性係数	MPa
P	設計・建設規格 付録材料図表 Part6 表1に定める値	
Ε <sub>s</sub>	スカートの縦弾性係数 設計・建設損格 付録材料図表 Part6 表1に定めろ値	MPa
е	基礎ボルト計算における係数	_
F	 設計・建設規格 SSB-3121.1 又は SSB-3131 に定める値	MPa
F <sub>c</sub>	基礎に作用する圧縮力	Ν
$F_{\rm t}$	基礎ボルトに作用する引張力	Ν
$f_{\rm b}$	  曲げモーメントに対する許容座屈応力	MPa
$f_{a}$	 軸圧縮荷重に対する許容座屈応力	MPa
$f_{ch}$	   せん断力のみを受ける基礎ボルトの許容せん断応力	MPa
$f_{+}$	スカートの許容引張応力	MPa
$f_{t}$	 引張力のみを受ける基礎ボルトの許容引張応力	MPa
$f_{ts}$	引張力とせん断力を同時に受ける基礎ボルトの許容引張応力	MPa

記	号	記号の説明	単 位
G		胴のせん断弾性係数	MPa
G s		スカートのせん断弾性係数	MPa
g		重力加速度(=9.80665)	$m/s^2$
Н		水頭	mm
Ι		胴の断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
I s		スカートの断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
<b>j</b> 1		スカートに設けられた開口部の穴の個数	—
$K_{\rm H}$		水平方向のばね定数	N/m
$K_{v}$		鉛直方向のばね定数	N/m
k		基礎ボルト計算における中立軸の荷重係数	—
λ		胴のスカート接合点から重心までの距離	mm
$\lambda_1$ ,	$\lambda_2$	基礎ボルト計算における中立軸から荷重作用点までの距離	mm
$\lambda_{\rm r}$		容器の重心から上端支持部までの距離	mm
$\lambda_{\rm s}$		スカートの長さ	mm
${ m M}_{ m s}$		スカートに作用する転倒モーメント	N•mm
$M_{s1}$		スカートの上端部に作用する転倒モーメント	N•mm
$M_{s2}$		スカートの下端部に作用する転倒モーメント	N•mm
$m_0$		容器の運転時質量	kg
m <sub>e</sub>		容器のスカート接合部から上部の空質量	kg
n		基礎ボルトの本数	—
P <sub>r</sub>		最高使用圧力	MPa
Q		重心に作用する任意の水平力	Ν
Q'		Qにより上端の支持部に作用する反力	Ν
S		設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 5 に定める値	MPa
S <sub>a</sub>		胴の許容応力	MPa
S <sub>u</sub>		設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 9 に定める値	MPa
S y		設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表 8 に定める値	MPa
S		基礎ボルトと基礎の縦弾性係数比	—
$T_{\rm H}$		水平方向固有周期	S
T <sub>v</sub>		鉛直方向固有周期	S

記号	記号の説明	単 位
t	胴板の厚さ	mm
t 1	基礎ボルト面積相当板幅	mm
t 2	圧縮側基礎相当幅	mm
t s	スカートの厚さ	mm
Y	スカート開口部の水平断面における最大円周長さ	mm
Z	基礎ボルト計算における係数	—
α	基礎ボルト計算における中立軸を定める角度	rad
δ	荷重Qによる容器の上端での変位量	mm
δ ′	荷重Q′による容器の上端での変位量	mm
δο	荷重Q, Q′による容器の重心での変位量	mm
η	座屈応力に対する安全率	—
π	円周率	—
ρ′	液体の密度(=比重×10 <sup>-6</sup> )	$kg/mm^3$
σ <sub>0</sub>	胴の一次一般膜応力の最大値	MPa
σ <sub>oc</sub>	胴の組合せ圧縮応力	MPa
σ <sub>ot</sub>	胴の組合せ引張応力	MPa
σ <sub>b</sub>	基礎ボルトに生じる引張応力	MPa
σ <sub>c</sub>	基礎に生じる圧縮応力	MPa
σ <sub>s</sub>	スカートの組合せ応力	MPa
σ <sub>s1</sub>	スカートの運転時質量による軸方向応力	MPa
σ <sub>s2</sub>	スカートの曲げモーメントによる軸方向応力	MPa
σ <sub>s3</sub>	スカートの鉛直方向地震による軸方向応力	MPa
$\sigma_{x1}$ , $\sigma_{\phi1}$	静水頭又は内圧により胴に生じる軸方向及び周方向応力	MPa
σ <sub>x2</sub>	胴の運転時質量による軸方向引張応力	MPa
σ <sub>x3</sub>	胴の空質量による軸方向圧縮応力	MPa
σ <sub>x4</sub>	地震により胴に生じる軸方向応力	MPa
$\sigma_{\rm x5}$	胴の鉛直方向地震による軸方向引張応力	MPa
σ <sub>x6</sub>	胴の鉛直方向地震による軸方向圧縮応力	MPa
σ <sub>xc</sub>	胴の軸方向応力の和(圧縮側)	MPa
$\sigma_{\rm x t}$	胴の軸方向応力の和(引張側)	MPa
σφ	胴の周方向応力の和	MPa
σ <sub>φ2</sub>	静水頭に鉛直方向地震が加わり胴に生じる周方向応力	MPa
τ	地震により胴に生じるせん断応力	MPa
τ <sub>b</sub>	基礎ボルトに生じるせん断応力	MPa
τ s	地震によりスカートに生じるせん断応力	MPa

記	号		記	号	の	説	明	単 位
φ 1	(x)	圧縮荷重に落	対する許	容座屈虎	「力の関数	ζ		MPa
<b>\$</b> 2	(x)	曲げモーメ	ントに対	する許容	「座屈応力	の関数		MPa

# 2. 計算方法

2.1 固有周期の計算方法

(1) 計算モデル

本容器は、1.2項より図 2-1 に示す下端固定の1質点系振動モデルあるいは下端固定上端支持の1質点系振動モデルとして考える。



下端固定の場合

下端固定上端支持の場合

図 2-1 固有周期の計算モデル

- (2) 水平方向固有周期
  - a. 下端固定の場合

曲げ及びせん断変形によるばね定数K<sub>H</sub>は次式で求める。

$$\mathbf{K}_{\mathrm{H}} = 1000 \nearrow \left\{ \frac{\lambda^{3}}{3 \cdot \mathrm{E} \cdot \mathrm{I}} + \frac{1}{3 \cdot \mathrm{E}_{\mathrm{s}} \cdot \mathrm{I}_{\mathrm{s}}} \cdot (3 \cdot \lambda^{2} \cdot \lambda_{\mathrm{s}} + 3 \cdot \lambda \cdot \lambda_{\mathrm{s}}^{2} + \lambda_{\mathrm{s}}^{3}) \right.$$

ここで、スカートの開口部(図 2-2 参照)による影響を考慮し、胴及びスカートの断面性能は次のように求める。

# 胴の断面性能は

$$I = \frac{\pi}{8} \cdot (D_{i} + t)^{3} \cdot t \qquad (2.1.2)$$
$$A_{e} = \frac{2}{2} \cdot \pi \cdot (D_{i} + t) \cdot t \qquad (2.1.3)$$

$$A_{e} = \frac{2}{3} \cdot \pi \cdot (D_{i} + t) \cdot t \qquad (2.$$
  
スカートの断面性能は

$$I_{s} = \frac{\pi}{8} \cdot (D_{s} + t_{s})^{3} \cdot t_{s} - \frac{1}{4} \cdot (D_{s} + t_{s})^{2} \cdot t_{s} \cdot Y \cdots (2.1.4)$$

$$A_{se} = \frac{2}{3} \cdot \{ \pi \cdot (D_s + t_s) - Y \} \cdot t_s \qquad (2.1.6)$$

したがって,固有周期は次式で求める。

$$T_{\rm H} = 2 \cdot \pi \cdot \sqrt{\frac{m_0}{K_{\rm H}}} \qquad (2.1.7)$$



図 2-2 スカート開口部の形状



図 2-3 スカート開口部の水平断面における最大円周長さ

# b. 下端固定上端支持の場合

重心の位置に水平方向の荷重Qが作用したときに上端の支持部に生じる反力Q'は、 図2-4に示すように荷重Q及び反力Q'による上端の変位量  $\delta \geq \delta'$ が等しいとして求め る。



$$\delta = \frac{\mathbf{Q} \cdot \lambda^{2}}{\mathbf{6} \cdot \mathbf{E} \cdot \mathbf{I}} \cdot (2 \cdot \lambda + 3 \cdot \lambda_{r}) + \frac{\mathbf{Q}}{\mathbf{6} \cdot \mathbf{E}_{s} \cdot \mathbf{I}_{s}} \\ \cdot \left\{ 2 \cdot \lambda_{s}^{3} + 3 \cdot \lambda_{s}^{2} \cdot \lambda_{r} + 6 \cdot \lambda_{s} \cdot \lambda \cdot (\lambda_{s} + \lambda + \lambda_{r}) \right\} \\ + \frac{\mathbf{Q} \cdot \lambda}{\mathbf{G} \cdot \mathbf{A}_{e}} + \frac{\mathbf{Q} \cdot \lambda_{s}}{\mathbf{G}_{s} \cdot \mathbf{A}_{se}} \qquad (2.1.8)$$

$$\begin{aligned} \overline{\mathbb{Y}} &= \frac{Q' \cdot (\lambda + \lambda_{r})^{-3}}{3 \cdot \mathrm{E} \cdot \mathrm{I}} + \frac{Q'}{3 \cdot \mathrm{E}_{s} \cdot \mathrm{I}_{s}} \\ &\cdot \left\{ 3 \cdot (\lambda + \lambda_{r})^{-2} \cdot \lambda_{s} + 3 \cdot (\lambda + \lambda_{r}) \cdot \lambda_{s}^{-2} + \lambda_{s}^{-3} \right\} \\ &+ \frac{Q' \cdot (\lambda + \lambda_{r})}{G \cdot A_{e}} + \frac{Q' \cdot \lambda_{s}}{G_{s} \cdot A_{s} \cdot e} \qquad (2.1.9) \\ (2.1.8) \quad \overline{\mathrm{dt}} \geq (2.1.9) \quad \overline{\mathrm{dt}} \delta \oplus \mathrm{bl} \leq \mathbb{E} \leq \mathrm{bl} \geq \mathrm{bl} \leq \mathrm$$

したがって,図 2-4の(3)に示す重心位置での変位量δ₀は図 2-4の(1)及び(2)の重心 位置での変位量の重ね合せから求めることができ,ばね定数KHは次式で求める。

固有周期は(2.1.7)式により求める。

(3) 鉛直方向固有周期

軸方向変形によるばね定数K v は、次式で求める。

$K_{v} = 1000 \swarrow \left( \frac{\lambda}{E \cdot A} + \frac{\lambda_{s}}{E_{s} \cdot A_{s}} \right) \qquad \cdots $	$\cdots (2.1.12)$
$A = \pi \cdot (D_i + t) \cdot t$	$\cdots$ (2. 1. 13)
$A_{s} = \left\{ \pi \cdot (D_{s} + t_{s}) - Y \right\} \cdot t_{s}  \dots $	(2.1.14)

$$T_{v} = 2 \cdot \pi \cdot \sqrt{\frac{m_{0}}{K_{v}}} \qquad (2.1.15)$$

# 2.2 応力の計算方法

応力計算において,静的地震力を用いる場合は絶対値和を用い,動的地震力を用いる場合は、SRSS法を用いることができる。

- 2.2.1 胴の応力
  - (1) 静水頭又は内圧による応力

静水頭による場合(鉛直方向地震時を含む。)

$\sigma_{\phi 1} = \frac{\rho'}{}$	$\frac{\mathbf{p} \cdot \mathbf{p} \cdot \mathbf{H} \cdot \mathbf{D}_{i}}{2 \cdot t}$	 (2.2.1.1)
$\sigma_{\phi 2} = \frac{\rho'}{}$	$\frac{\mathbf{\cdot} \mathbf{g} \cdot \mathbf{H} \cdot \mathbf{D}_{\mathbf{i}} \cdot \mathbf{C}_{\mathbf{v}}}{2 \cdot \mathbf{t}}$	 (2. 2. 1. 2)
$\sigma_{x\ 1}=\ 0$		 (2.2.1.3)
内圧による	場合	
$\sigma_{\phi 1} = \frac{P_r \cdot}{P_r}$	$\frac{(D_i + 1.2 \cdot t)}{2 \cdot t}$	 (2. 2. 1. 4)
$\sigma_{\varphi 2} = 0$		 (2. 2. 1. 5)
$\sigma_{x 1} = \frac{P_r \cdot}{P_r \cdot}$	$\frac{(D_i + 1.2 \cdot t)}{4 \cdot t}$	 (2. 2. 1. 6)

### (2) 運転時質量及び鉛直方向地震による応力

胴がスカートと接合する点を境界として,上部には胴自身の質量による圧縮応力が, 下部には下部の胴自身の質量と内容物の質量による引張応力が生じる。

下部の胴について

$\sigma_{x 2} = \frac{(m_o - m_e) \cdot g}{\pi \cdot (D_i + t) \cdot t}$	 (2.2.1.7)
$\sigma_{x 5} = \frac{(m_o - m_e) \cdot g \cdot C_v}{\pi \cdot (D_i + t) \cdot t}$	 (2. 2. 1. 8)
上部の胴について	
$\sigma_{x 3} = \frac{m_e \cdot g}{\pi \cdot (D_i + t) \cdot t}$	 (2. 2. 1. 9)
$\sigma_{x 6} = \frac{m_e \cdot g \cdot C_v}{\pi \cdot (D_i + t) \cdot t}$	 (2. 2. 1. 10)

### (3) 水平方向地震による応力

水平方向の地震力により胴はスカート接合部で最大となる曲げモーメントを受ける。

この曲げモーメントによる軸方向応力と地震力によるせん断応力は次のように求める。 a. 下端固定の場合

$$\sigma_{x4} = \frac{4 \cdot C_{H} \cdot m_{o} \cdot g \cdot \lambda}{\pi \cdot (D_{i} + t)^{2} \cdot t} \qquad (2.2.1.11)$$

$$\tau = \frac{2 \cdot C_{\mathrm{H}} \cdot \mathbf{m}_{\mathrm{o}} \cdot \mathbf{g}}{\pi \cdot (D_{\mathrm{i}} + \mathrm{t}) \cdot \mathrm{t}} \qquad (2.2.1.12)$$

b. 下端固定上端支持の場合

$$\sigma_{x 4} = \frac{4 \cdot C_{H} \cdot m_{o} \cdot g \cdot \left| \lambda - \frac{Q'}{Q} \cdot (\lambda + \lambda_{r}) \right|}{\pi \cdot (D_{i} + t)^{2} \cdot t} \qquad (2.2.1.13)$$

(4) 組合せ応力

(1)~(3)によって求めた胴の応力は以下のように組み合わせる。

a. 一次一般膜応力

(a) 組合せ引張応力

$$\sigma_{\phi} = \sigma_{\phi 1} + \sigma_{\phi 2} \qquad (2.2.1.15)$$

$$\sigma_{0 t} = \frac{1}{2} \cdot \left\{ \sigma_{\phi} + \sigma_{x t} + \sqrt{\left(\sigma_{\phi} - \sigma_{x t}\right)^{2} + 4 \cdot \tau^{2}} \right\} \qquad (2.2.1.16)$$

ここで,

【SRSS法】  
$$\sigma_{x t} = \sigma_{x 1} + \sigma_{x 2} + \sqrt{\sigma_{x 4}^{2} + \sigma_{x 5}^{2}}$$
 (2.2.1.18)

(b) 組合せ圧縮応力

 $\sigma_{\phi} = -\sigma_{\phi 1} - \sigma_{\phi 2}$  ..... (2.2.1.19)  $\sigma_{x}$ 。が正の値(圧縮側)のとき,次の組合せ圧縮応力を求める。

$$\sigma_{oc} = \frac{1}{2} \cdot \left\{ \sigma_{\phi} + \sigma_{xc} + \sqrt{(\sigma_{\phi} - \sigma_{xc})^2 + 4 \cdot \tau^2} \right\} \quad \dots \quad (2.2.1.20)$$

ここで,

【絶対値和】

【SRSS法】

したがって, 胴の組合せ一次一般膜応力の最大値は,絶対値和, SRSS法それぞれ に対して,

 $\sigma_0 = Max { 組合せ引張応力 (\sigma_0, t), 組合せ圧縮応力 (\sigma_0, c) }$ 

とする。

一次応力は一次一般膜応力と同じになるので省略する。

- 2.2.2 スカートの応力
  - (1) 運転時質量及び鉛直方向地震による応力 スカート底部に生じる運転時質量及び鉛直方向地震による圧縮応力は次式で求める。  $\sigma_{s1} = \frac{m_o \cdot g}{\{\pi \cdot (D_s + t_s) - Y\} \cdot t_s}$  ..... (2.2.2.1)

(2) 水平方向地震による応力

水平方向の地震力によりスカートには曲げモーメントが作用する。この曲げモーメントによる軸方向応力と地震力によるせん断応力は次のように求める。

a. 下端固定の場合

$$\sigma_{s2} = \frac{M_s}{(D_s + t_s) \cdot t_s \cdot \left\{ \frac{\pi}{4} \cdot (D_s + t_s) - \frac{Y}{2} \right\}}$$
 (2.2.2.3)

$$\tau_{s} = \frac{2 \cdot C_{H} \cdot m_{o} \cdot g}{\{\pi \cdot (D_{s} + t_{s}) - Y\} \cdot t_{s}} \qquad (2.2.2.4)$$

ここで,

$$M_{s} = C_{H} \cdot m_{0} \cdot g \cdot (\lambda_{s} + \lambda) \qquad (2.2.2.5)$$

b. 下端固定上端支持の場合

軸方向応力は(2.2.2.3)式で表されるが、曲げモーメントM<sub>s</sub>は次のM<sub>s1</sub>又はM<sub>s2</sub>のいずれか大きい方の値とする。

$$M_{s 1} = C_{H} \cdot m_{o} \cdot g \cdot \left| \lambda - \frac{Q'}{Q} \cdot (\lambda + \lambda_{r}) \right| \qquad (2.2.2.6)$$

$$M_{s 2} = C_{H} \cdot m_{o} \cdot g \cdot \left| \lambda_{s} + \lambda - \frac{Q'}{Q} \cdot (\lambda_{s} + \lambda + \lambda_{r}) \right| \qquad (2.2.2.7)$$

(3) 組合せ応力

組合せ応力は次式で求める。

【絶対値和】

- 2.2.3 基礎ボルトの応力
  - (1) 引張応力

基礎に作用する転倒モーメントM。は下端固定の場合, (2.2.2.5) 式を, 下端固定上端 支持の場合は (2.2.2.6) 式又は (2.2.2.7) 式を用いる。

転倒モーメントが作用した場合に生じる基礎ボルトの引張荷重と基礎部の圧縮荷重については、荷重と変位量の釣合い条件を考慮することにより求める。(図2-5参照) 以下にその手順を示す。

a. σ<sub>b</sub>及び σ<sub>c</sub>を仮定して基礎ボルトの応力計算における中立軸の荷重係数 k を求める。

 $k = \frac{1}{1 + \frac{\sigma_b}{s \cdot \sigma_c}} \qquad (2.2.3.1)$ 

b. 基礎ボルトの応力計算における中立軸を定める角度 α を求める。

$$\alpha = \cos^{-1} (1 - 2 \cdot k) \qquad \dots \qquad (2.2.3.2)$$




c. 各定数 e, z, C<sub>t</sub>及びC<sub>c</sub>を求める。

$$e = \frac{1}{2} \cdot \left\{ \frac{(\pi - \alpha) \cdot \cos^{2}\alpha + \frac{1}{2} \cdot (\pi - \alpha) + \frac{3}{2} \cdot \sin \alpha \cdot \cos \alpha}{(\pi - \alpha) \cdot \cos \alpha + \sin \alpha} + \frac{\frac{1}{2} \cdot \alpha - \frac{3}{2} \cdot \sin \alpha \cdot \cos \alpha + \alpha \cdot \cos^{2}\alpha}{\sin \alpha - \alpha \cdot \cos \alpha} \right\} \qquad (2. 2. 3. 3)$$
$$z = \frac{1}{2} \cdot \left\{ \cos \alpha + \frac{\frac{1}{2} \cdot \alpha - \frac{3}{2} \cdot \sin \alpha \cdot \cos \alpha + \alpha \cdot \cos^{2}\alpha}{\sin \alpha - \alpha \cdot \cos \alpha} \right\}$$

$$(2. 2. 3. 4)$$

$$C_{t} = \frac{2 \cdot \left\{ \left( \pi - \alpha \right) \cdot \cos \alpha + \sin \alpha \right\}}{1 + \cos \alpha} \quad \dots \quad (2.2.3.5)$$

$$C_{c} = \frac{2 \cdot (\sin \alpha - \alpha \cdot \cos \alpha)}{1 - \cos \alpha} \quad \dots \qquad (2.2.3.6)$$

d. 各定数を用いてF<sub>t</sub>及びF<sub>c</sub>を求める。

【絶対値和】

$$F_{t} = \frac{M_{s} - (1 - C_{v}) \cdot m_{0} \cdot g \cdot z \cdot D_{c}}{e \cdot D_{c}} \qquad (2.2.3.7)$$

$$F_{c} = F_{t} + (1 - C_{v}) \cdot m_{0} \cdot g \qquad (2.2.3.8)$$
  
[SRSS法]

$$F_{t} = \frac{\sqrt{M_{s}^{2} + (C_{v} \cdot m_{0} \cdot g \cdot z \cdot D_{c})^{2}}}{e \cdot D_{c}} - \frac{z}{e} \cdot m_{0} \cdot g$$
(2.2.3.9)

基礎ボルトに引張力が作用しないのは, α が π に等しくなったときであり,

(2.2.3.3) 式及び (2.2.3.4) 式において  $\alpha \in \pi$  に近づけた場合の値 e = 0.75 及び z = 0.25 を (2.2.3.7) 式又は (2.2.3.9) 式に代入し,得られる  $F_t$ の値によって 引張力の有無を次のように判定する。

F<sub>t</sub>≦0ならば引張力は作用しない。

F<sub>t</sub>>0ならば引張力が作用しているので次の計算を行う。

#### Ⅱ-2-41-添 21-37

e. σ<sub>b</sub>及び σ<sub>c</sub>を求める。

$$\sigma_{b} = \frac{2 \cdot F_{t}}{t_{1} \cdot D_{c} \cdot C_{t}} \qquad (2.2.3.11)$$

$$\sigma_{c} = \frac{2 \cdot F_{c}}{(t_{2} + s \cdot t_{1}) \cdot D_{c} \cdot C_{c}} \qquad (2.2.3.12)$$

$$\begin{array}{c} \boldsymbol{z} \subset \boldsymbol{\mathcal{C}}, \\ t_1 = \frac{\mathbf{n} \cdot \mathbf{A}_{\mathbf{b}}}{\pi \cdot \mathbf{D}_{\mathbf{c}}} \end{array} \qquad (2. \ 2. \ 3. \ 13)$$

 $\sigma_{\rm b}$ 及び  $\sigma_{\rm c}$ が a 項にて仮定した値と十分に近似していることを確認する。この 場合の  $\sigma_{\rm b}$ 及び  $\sigma_{\rm c}$ を基礎ボルトと基礎に生じる応力とする。

- (2) せん断応力
  - a. 下端固定の場合

$$\tau_{\rm b} = \frac{C_{\rm H} \cdot \mathbf{m}_{0} \cdot \mathbf{g}}{\mathbf{n} \cdot \mathbf{A}_{\rm b}} \qquad (2.2.3.15)$$

b. 下端固定上端支持の場合

$$\tau_{\rm b} = \frac{C_{\rm H} \cdot \mathbf{m}_0 \cdot \mathbf{g} \cdot (1 - \frac{\mathbf{Q}'}{\mathbf{Q}})}{\mathbf{n} \cdot \mathbf{A}_{\rm b}} \qquad (2.2.3.16)$$

- 3. 評価方法
  - 3.1 固有周期の評価

2.1 項で求めた固有周期から耐震設計の基本方針に基づき,水平方向及び鉛直方向の設計震度を求める。

- 3.2 応力の評価
  - 3.2.1 胴の応力評価

2.2.1 項で求めた組合せ応力が胴の最高使用温度における許容応力S。以下であること。

応力の種類	許 容 応 力 Sa
一次一般膜応力	設計降伏点Syと設計引張強さSuの0.6倍のいずれか小さい
	方の値。ただし、オーステナイト系ステンレス鋼及び高ニッ
	ケル合金にあっては許容引張応力Sの 1.2 倍の方が大きい場
	合は、この大きい方の値とする。

一次応力の評価は算出応力が一次一般膜応力と同じ値であるので省略する。

- 3.2.2 スカートの応力評価
  - (1) 2.2.2 項で求めたスカートの組合せ応力が許容引張応力  $f_t$ 以下であること。  $f_t = \frac{F}{1.5} \cdot 1.5$  (3.2.2.1)
  - (2) 圧縮膜応力(圧縮応力と曲げによる圧縮側応力の組合せ)は次式を満足すること。 (座屈の評価)
    - $\frac{\eta \cdot (\sigma_{S1} + \sigma_{S3})}{f_c} + \frac{\eta \cdot \sigma_{S2}}{f_b} \leq 1 \qquad (3.2.2.2)$
    - ここで、f。は次による。
    - $\frac{\mathbf{D}_{s}+2\cdot\mathbf{t}_{s}}{2\cdot\mathbf{t}_{s}} \leq \frac{1200\cdot\mathbf{g}}{\mathbf{F}} \quad \mathcal{O} \succeq \mathfrak{E}$   $f_{c} = \mathbf{F} \qquad (3.2.2.3)$

$$\frac{8000 \cdot g}{F} \leq \frac{D_s + 2 \cdot t_s}{2 \cdot t_s} \leq 800 \quad \mathcal{O} \geq \mathbb{E}$$

$$f_C = \phi_1 \left( \frac{D_s + 2 \cdot t_s}{2 \cdot t_s} \right) \qquad (3. 2. 2. 5)$$
ただし、 $\phi_1$  (x) は次の関数とする。
$$\phi_1$$
(x) = 0.6  $\cdot \frac{E_s}{x} \cdot \left[ 1 - 0.901 \cdot \left\{ 1 - e \ x \ p \left( -\frac{1}{16} \cdot \sqrt{x} \right) \right\} \right] \qquad (3. 2. 2. 6)$ 

$$\begin{split} & \pm h, \ f_{b} \exists \chi \exists z \cdot z_{s} \leq \frac{1200 \cdot g}{F} \quad \mathcal{O} \succeq \overset{\circ}{\Xi} \\ & \frac{D_{s} + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} \leq \frac{1200 \cdot g}{F} \quad \mathcal{O} \succeq \overset{\circ}{\Xi} \\ & f_{b} = F \quad (1 - \frac{1}{8400 \cdot g} \cdot \left\{ F - \phi_{2} \left( \frac{9600 \cdot g}{F} \right) \right\} \\ & \left( \frac{D_{s} + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} - \frac{1200 \cdot g}{F} \right) \right] \quad (3.2.2.3) \\ & \frac{9600 \cdot g}{F} \leq \frac{D_{s} + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} \leq 800 \quad \mathcal{O} \succeq \overset{\circ}{\Xi} \\ & f_{b} = \phi_{2} \left( \frac{D_{s} + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} \right) \quad (3.2.2.9) \\ & \hbar \exists \psi = 0, \ f \in \frac{E_{s}}{2 \cdot t_{s}} \right) \quad (3.2.2.10) \\ & \pi \exists \psi \equiv 0, \ f \in \frac{E_{s}}{2 \cdot t_{s}} \left[ 1 - 0.731 \cdot \left\{ 1 - e \cdot x \cdot p \left( -\frac{1}{16} \cdot \sqrt{x} \right) \right\} \right] \\ & \eta = 1 \quad (3.2.2.10) \\ & \eta \exists \psi \equiv x \cdot \chi_{s} \leq \frac{1200 \cdot g}{F} \quad \mathcal{O} \succeq \overset{\circ}{\Xi} \\ & \eta = 1 \quad (3.2.2.11) \\ \\ & \frac{1200 \cdot g}{F} < \frac{D_{s} + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} < \frac{8000 \cdot g}{F} \quad \mathcal{O} \succeq \overset{\circ}{\Xi} \\ & \eta = 1 + \frac{0.5 \cdot F}{6800 \cdot g} \left( \frac{D \cdot s + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} - \frac{1200 \cdot g}{F} \right) \\ & (3.2.2.12) \\ \\ & \frac{8000 \cdot g}{F} \leq \frac{D_{s} + 2 \cdot t_{s}}{2 \cdot t_{s}} \quad \mathcal{O} \succeq \overset{\circ}{\Xi} \\ & \eta = 1, 5 \quad (3.2.2.13) \end{aligned}$$

## Ⅱ-2-41-添 21-40

3.2.3 基礎ボルトの応力評価

2.2.3 項で求めた基礎ボルトの引張応力  $\sigma_{\rm b}$ は次式より求めた許容引張応力  $f_{\rm ts}$ 以下であること。

せん断応力  $\tau_{\rm b}$ はせん断力のみを受ける基礎ボルトの許容せん断応力  $f_{\rm sb}$ 以下であること。

 $f_{t_{s}} = 1.4 \cdot f_{t_{0}} - 1.6 \cdot \tau_{b}$ (3.2.3.1) かつ,  $f_{t_{s}} \leq f_{t_{0}}$ (3.2.3.2)

ただし、 $f_{to}$ 及び $f_{sb}$ は下表による。

	許容引張応力 $f_{to}$	許容せん断応力 $f_{sb}$
計 算 式	$\frac{F}{2}$ 1.5	$\frac{\mathrm{F}}{1.5 \cdot \sqrt{3}} \cdot 1.5$

付録2 4脚たて置円筒形容器(耐震設計上の重要度分類 Bクラス)の耐震性についての計算 書作成の基本方針 1. 一般事項

本基本方針は、4脚たて置円筒形容器(耐震設計上の重要度分類Bクラス)の耐震性についての 計算方法を示す。

1.1 適用基準

本基本方針における計算方法は、「原子力発電所耐震設計技術指針 JEAG 4601-1987 (日本電気協会 電気技術基準調査委員会 昭和62年8月)」に基づく。

- 1.2 計算条件
  - (1) 容器及び内容物の質量は重心に集中するものとする。
  - (2) 地震力は容器に対して水平方向から作用するものとする。なお、鉛直方向に共振のおそれ のあるものについては、動的な鉛直方向の地震力も考慮する。
  - (3) 容器の胴は4個の脚で支持され、脚はそれぞれボルトで基礎又は架台に取り付ける。 ここで、基礎又は架台については剛となるように設計する。
  - (4) 胴と脚をはりと考え、変形モードは曲げ及びせん断変形を考慮する。
  - (5) 胴と脚の取付部において、胴の局部変形を考慮する。
  - (6) ボルトが脚1個について(水平力Foに直角の方向より見て)1列の場合は、その脚の下端 を単純支持とし、2列の場合は固定とする。



- \*1:本計算書において地震の方向はX方向とZ方向を考慮し、Z方向地震による応力の計 算においては、第3脚を第1脚に、第4脚を第2脚に読み替える。(ボルトの応力評価の場 合を除く。)
- \*2:脚部材については胴の半径方向をr軸,その直角方向をt軸とする。
- \*3: 容器が基礎に据え付けられる場合は基礎ボルト,容器が架台に据え付けられる場合は 取付ボルトと称する。

### 1.3 記号の説明

記号	記号の説明	単 位
$A_{b}$	ボルトの軸断面積	mm <sup>2</sup>
A <sub>e</sub>	胴の有効せん断断面積	$mm^2$
${ m A}_{ m f}$	脚の圧縮フランジの断面積	$mm^2$
A s	脚の断面積	$mm^2$
A s 1	脚の半径方向軸に対するせん断断面積	$mm^2$
A s 2	脚の周方向軸に対するせん断断面積	$mm^2$
A <sub>sf</sub>	脚の圧縮フランジとせいの6分の1から成るT形断面の断面積	$\mathrm{mm}^2$
A <sub>sr</sub>	脚の半径方向軸に対する有効せん断断面積	$\mathrm{mm}^2$
A <sub>st</sub>	脚の周方向軸に対する有効せん断断面積	$\mathrm{mm}^2$
a	脚底板の半径方向幅	mm
b	脚底板の周方向幅	mm
С	脚の座屈曲げモーメントに対する修正係数	—
C 1	脚の胴付け根部のアタッチメントの幅の2分の1(胴の周方向)	mm
C $_2$	脚の胴付け根部のアタッチメントの幅の2分の1(胴の軸方向)	mm
$C_{\rm c\ j}$	周方向モーメントによる応力の補正係数(j=1:周方向応力, j	—
	=2:軸方向応力)	
Сн	水平方向設計震度	—
C v	鉛直方向設計震度	—
$C \lambda_j$	鉛直方向モーメントによる応力の補正係数(j=1:周方向応力,	—
	j =2:軸方向応力)	
D <sub>i</sub>	胴の内径	mm
d 1	脚底板端面からボルト中心までの半径方向の距離	mm
d <sub>2</sub>	脚底板端面からボルト中心までの周方向の距離	mm
d <sub>b</sub>	ボルトの呼び径	mm
Е	胴の縦弾性係数	MPa
E s	脚の縦弾性係数	MPa
е	脚中心から偏心荷重作用点までの距離	mm
F	設計・建設規格 SSB-3121.1又はSSB-3131に定める値	MPa
F <sub>o</sub>	振動モデル系における水平力	Ν
F <sub>b</sub>	ボルトに作用する引張力	Ν
$F_{\rm V}$	鉛直方向荷重	Ν
fьr	脚の半径方向軸回りの許容曲げ応力	MPa
f <sub>bt</sub>	脚の半径方向に直角な方向の軸回りの許容曲げ応力	MPa
${ m f}$ c	脚の許容圧縮応力	MPa

記号	記号の説明	単 位
$f_{ m s\ b}$	せん断力のみを受けるボルトの許容せん断応力	MPa
${ m f}$ t	脚の許容引張応力	MPa
ft o	引張力のみを受けるボルトの許容引張応力	MPa
ft s	引張力とせん断力を同時に受けるボルトの許容引張応力	MPa
G	胴のせん断弾性係数	MPa
G s	脚のせん断弾性係数	MPa
g	重力加速度(=9.80665)	$m/s^2$
Н	水頭	mm
h	脚断面のせい	mm
Ι	胴の断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
i	脚の弱軸についての断面二次半径	mm
i f	脚の圧縮フランジとせいの6分の1から成るT形断面のウェッブ	mm
	軸回りの断面二次半径	
I sf	脚の圧縮フランジとせいの6分の1から成るT形断面のウェッブ	$\mathrm{mm}^4$
	軸回りの断面二次モーメント	
Isr	脚の半径方向軸に対する断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
I st	脚の周方向軸に対する断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
Js	脚のねじりモーメント係数	$\mathrm{mm}^4$
K <sub>1j</sub> , K <sub>2j</sub>	アタッチメントパラメータの補正係数	_
	( j =1 : 周方向応力, j =2 : 軸方向応力)	
K c	胴の脚付け根部における周方向曲げモーメントに対する局部ばね	_
	定数	
К <sub>н</sub>	ばね定数(水平方向)	N/m
Кλ	胴の脚付け根部における長手方向曲げモーメントに対する局部ば	_
	ね定数	
K r	胴の脚付け根部における半径方向荷重に対する局部ばね定数	_
Kv	ばね定数(鉛直方向)	N/m
k <sub>c</sub> , k $\lambda$	アタッチメントパラメータの周方向及び軸方向の補正係数	_
λ	脚の長さ	mm
$\lambda$ c	脚の中立軸間の距離	mm
$\lambda$ g	基礎又は架台から容器重心までの距離	mm
$\lambda_{ m k}$	脚の有効座屈長さ	mm
$M_1$	Z方向地震による胴の脚付け根部の鉛直方向モーメント	N•mm

記号	記号の説明	単 位
М з	Z方向地震による胴の脚付け根部のねじりモーメント	N•mm
$M_{c}$	Z方向地震による胴の脚付け根部の周方向モーメント	N•mm
Μλ	運転時質量による胴の脚付け根部の鉛直方向モーメント	N•mm
M $\lambda_2$	鉛直方向地震による胴の脚付け根部の鉛直方向モーメント	N•mm
$M_{\mathrm{s}1}$ , $M_{\mathrm{s}2}$	脚の上下両端に作用する曲げモーメント	N•mm
$M_{x 1}$	X方向地震により脚の底部に作用する合成モーメント	N•mm
M <sub>z1</sub>	Z方向地震により第1脚及び第3脚の底部に作用する合成モーメン	N•mm
	Ъ	
M <sub>z2</sub>	Z方向地震により第2脚及び第4脚の底部に作用する合成モーメン	N•mm
	Ъ	
m <sub>0</sub>	容器の運転時質量	kg
N <sub>x</sub>	胴に生じる軸方向の膜力	N/mm
N $_{\phi}$	胴に生じる周方向の膜力	N/mm
n	脚1個当たりのボルトの本数	—
n 1	Z方向地震により第1脚及び第3脚の脚1個当たりの引張りを受け	—
	るボルトの本数	
n <sub>2</sub>	Z方向地震により第2脚及び第4脚の脚1個当たりの引張りを受け	—
	るボルトの本数	
Р	運転時質量による胴の脚付け根部の半径方向荷重	Ν
P 1	Z方向地震による胴の脚付け根部の半径方向荷重	Ν
P 2	鉛直方向地震による胴の脚付け根部の半径方向荷重	Ν
P <sub>r</sub>	最高使用圧力	MPa
Q	Z方向地震による胴の脚付け根部の周方向荷重	Ν
R	運転時質量による脚の軸力	Ν
R 1	Z方向地震により脚に作用する軸力	Ν
R <sub>2</sub>	鉛直方向地震により脚に作用する軸力	Ν
R <sub>x 1</sub>	X方向地震により脚に作用する軸力	Ν
R z 1	Z方向地震により第1脚及び第3脚に作用する軸力	Ν
R z 2	Z方向地震により第2脚及び第4脚に作用する軸力	Ν
r m	胴の平均半径	mm

記号	記号の説明	単 位
S	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表5に定める値	MPa
S <sub>a</sub>	胴の許容応力	MPa
S <sub>u</sub>	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表9に定める値	MPa
S <sub>y</sub>	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表8に定める値	MPa
S	ボルトと基礎又は架台の縦弾性係数比	_
Тн	水平方向の固有周期	S
T v	鉛直方向の固有周期	S
t	胴板の厚さ	mm
u	脚の中心軸から胴板の厚さの中心までの距離	mm
X n	基礎又は架台が圧縮力を受ける幅	mm
Z sp	脚のねじり断面係数	mm <sup>3</sup>
Zsr	脚の半径方向軸に対する断面係数	mm <sup>3</sup>
Z s t	脚の周方向軸に対する断面係数	mm <sup>3</sup>
$\beta$ , $\beta$ 1, $\beta$ 2	アタッチメントパラメータ	—
γ	シェルパラメータ	—
$\delta$ <sub>H</sub>	水平力F。による胴重心の水平方向変位量	mm
$\delta_{\rm V}$	胴重心の鉛直方向変位量	mm
$\Delta$ r	運転時質量による胴の半径方向局部変位量	mm
$\Delta$ r 1	水平力F₀による胴の半径方向局部変位量	mm
$\Delta$ x 1	水平力F₀による第1脚上端の水平方向変位量	mm
$\Delta$ x 3	水平力F₀による第2脚上端の水平方向変位量	mm
$\Delta$ y 1	水平力F₀による第1脚の鉛直方向変位量	mm
$\Delta$ y 2	鉛直方向荷重F、による支持脚の鉛直方向変位量	mm
$\Delta$ y 3	鉛直方向荷重F、による胴の鉛直方向変位量	mm
$\Delta$ y 4	運転時質量による胴付け根部における局部傾き角による鉛直方向	mm
	変位量	
heta	運転時質量による胴の脚付け根部における局部傾き角	rad
<i>θ</i> о	水平力Fοによる胴の中心軸の傾き角	rad
heta 1	水平力F₀による第1脚の傾き角	rad
heta 1'	水平力F₀による胴の第1脚付け根部における局部傾き角	rad
θз	水平力F₀による第2脚の傾き角	rad
Λ	脚の限界細長比	—
λ	脚の有効細長比	—
ν	座屈に対する安全率	—
π	円周率	—

記号	記号の説	明	単 位
ρ′	液体の密度(=比重 $ imes 10^{-6}$ )		$kg/mm^3$
σο	胴の一次一般膜応力の最大値		MPa
σοφ	胴の周方向の一次一般膜応力		MPa
$\sigma$ o $_{\rm X}$	胴の軸方向の一次一般膜応力		MPa
σ 1	胴の一次応力の最大値		MPa
σ <sub>11</sub> , σ <sub>12</sub>	Z方向地震が作用した場合の胴の第1脚付け根部の	り第1評価点及び	MPa
	第2評価点における組合せ一次応力		
σ13, σ14	Z方向地震が作用した場合の胴の第2脚付け根部の	り第1評価点及び	MPa
	第2評価点における組合せ一次応力		
σ15, σ16	X方向地震が作用した場合の胴の脚付け根部の第	1評価点及び第2	MPa
	評価点における組合せ一次応力		
σь	ボルトに生じる引張応力の最大値		MPa
$\sigma$ b1, $\sigma$ b2	Z方向地震によりボルトに生じる引張応力		MPa
σьз	X方向地震によりボルトに生じる引張応力		MPa
σs	脚の組合せ応力の最大値		MPa
$\sigma$ s 1, $\sigma$ s 2	運転時質量による脚の圧縮及び曲げ応力		MPa
σ <sub>s</sub> 3,σ <sub>s4</sub>	鉛直方向地震による脚の圧縮及び曲げ応力		MPa
σ s 5, σ s 6, σ s 7	Z方向地震による脚の圧縮並びに第1脚及び第2脚の	の曲げ応力	MPa
$\sigma$ s 8, $\sigma$ s 9, $\sigma$ s 10	X 方向地震による脚の圧縮並びに半径方向及び周辺	方向の曲げ応力	MPa
σѕс	脚の圧縮応力の和		MPa
σѕг	脚の半径方向軸回りの圧縮側曲げ応力の和		MPa
σ <sub>st</sub>	脚の半径方向に直角な軸回りの圧縮側曲げ応力の	和	MPa
σ <sub>sx</sub>	X方向地震が作用した場合の脚の組合せ応力		MPa
$\sigma$ sz1, $\sigma$ sz2	Z方向地震が作用した場合の第1脚及び第2脚の組合	合せ応力	MPa
$\sigma_{\phi 1}$ , $\sigma_{x 1}$	静水頭又は内圧による胴の周方向及び軸方向応力		MPa
σ φ 2	鉛直方向地震による胴の周方向応力		MPa
σ <sub>x2</sub>	運転時質量による胴の軸方向応力		MPa
$\sigma$ $\phi$ 3, $\sigma$ x 3	運転時質量により生じる鉛直方向モーメントによ	る胴の周方向及	MPa
	び軸方向応力		
$\sigma$ $_{\phi}$ 4, $\sigma$ $_{x}$ 4	運転時質量により生じる半径方向荷重による胴の	周方向及び軸方	MPa
	向応力		
σ <sub>x 5</sub>	水平方向地震が作用した場合の転倒モーメントに	よる胴の軸方向	MPa
	応力		
σ <sub>x 7</sub>	鉛直方向地震による胴の軸方向応力		MPa
σ φ 8, σ χ 8	鉛直方向地震により生じる鉛直方向モーメントに	よる胴の周方向	MPa
	及び軸方向応力		

記号	記号の説明	単 位
σ <sub>φ</sub> 9,σ <sub>x</sub> 9	鉛直方向地震により生じる半径方向荷重による胴の周方向及び	MPa
	軸方向応力	MI a
$\sigma_{\phi \ 6 \ 1}$ , $\sigma_{x \ 6 \ 1}$	Z方向地震が作用した場合の半径方向荷重による胴の周方向及	MPa
	び軸方向応力	m a
$\sigma_{\phi~7~1}$ , $\sigma_{x~7~1}$	Z方向地震が作用した場合の鉛直方向モーメントによる胴の周	MPa
	方向及び軸方向応力	in d
$\sigma_{\phi \ 8 \ 1}$ , $\sigma_{x \ 8 \ 1}$	Z方向地震が作用した場合の周方向モーメントによる胴の周方	MPa
	向及び軸方向応力	
$\sigma_{\phi91}$ , $\sigma_{x91}$	X方向地震が作用した場合の半径方向荷重による胴の周方向及	MPa
	び軸方向応力	
$\sigma_{\phi 101}$ , $\sigma_{x 101}$	X方向地震が作用した場合の鉛直方向モーメントによる胴の	MPa
	周方向及び軸方向応力	ini d
$\sigma_{\phi 1 1 1}$ , $\sigma_{x 1 1 1}$	X方向地震が作用した場合の周方向モーメントによる胴の周	MPa
	方向及び軸方向応力	
$\sigma$ x x 1, $\sigma$ x x 2	X方向地震が作用した場合の胴の脚付け根部の第1評価点及	MPa
	び第2評価点における軸方向一次応力の和	
$\sigma$ x z 1, $\sigma$ x z 2	Z方向地震が作用した場合の胴の第1脚付け根部の第1評価点	MPa
	及び第2評価点における軸方向一次応力の和	
$\sigma$ x z 3, $\sigma$ x z 4	Z方向地震が作用した場合の胴の第2脚付け根部の第1評価点	MPa
	及び第2評価点における軸方向一次応力の和	
$\sigma_{\phi x 1}, \sigma_{\phi x 2}$	X方向地震が作用した場合の胴の脚付け根部の第1評価点及	MPa
	び第2評価点における周方向一次応力の和	
$\sigma_{\phi z 1}, \sigma_{\phi z 2}$	Z方向地震が作用した場合の胴の第1脚付け根部の第1評価点	MPa
	及び第2評価点における周方向一次応力の和	
$\sigma$ $\phi$ z 3, $\sigma$ $\phi$ z 4	Z方向地震が作用した場合の胴の第2脚付け根部の第1評価点	MPa
	及び第2評価点における周方向一次応力の和	
τ 3	Z方向地震により胴の脚付け根部に生じるねじりモーメント	MPa
	によるせん断応力	
τ6	X方向地震により胴の脚付け根部に生じるねじりモーメント	MPa
	によるせん断応力	
τь	ホルトに生じるせん断応力の最大値	MPa
τь1	乙万同地震により第1脚及び第3脚のボルトに生じるせん断応力	MPa
τь2	Z万回地震により第2脚及び第4脚のボルトに生じるせん断応	MPa
	刀	

記号	記号の説明	単 位
τьз	X方向地震によりボルトに生じるせん断応力	MPa
au c 1	Z方向地震により胴の脚付け根部に生じる周方向せん断応力	MPa
au c 4	X方向地震により胴の脚付け根部に生じる周方向せん断応力	MPa
$\tau$ $\lambda$ $_1$	運転時質量により胴の脚付け根部に生じる軸方向せん断応力	MPa
$ au$ $\lambda$ $_2$	Z方向地震により胴の脚付け根部に生じる軸方向せん断応力	MPa
$ au$ $\lambda$ 5	X 方向地震により胴の脚付け根部に生じる軸方向せん断応力	MPa
$ au$ $\lambda$ $_7$	鉛直方向地震により胴の脚付け根部に生じる軸方向せん断応力	MPa
au s 1	運転時質量による脚のせん断応力	MPa
τ <sub>s2</sub>	鉛直方向地震による脚のせん断応力	MPa
τ s 3, τ s 4	Z 方向地震による第1脚及び第2脚のせん断応力	MPa
τ s 5	X 方向地震による脚のせん断応力	MPa

- 2. 計算方法
  - 2.1 固有周期の計算方法
    - (1) 計算モデル

第1脚及び第2脚とも固定の場合の変形モードを図2-1に示す。

- (2) 固有周期 それぞれの脚及び胴について,荷重,モーメント及び変形の釣合い条件の方程式を作ることに
  - より,以下のように固有周期を求める。
  - a. 水平方向の固有周期
  - (a) 第1脚及び第2脚とも固定の場合(図2-1参照) 水平力の釣合いより

 $2 \cdot \mathbf{P}_1 + 2 \cdot \mathbf{Q} = \mathbf{F}_0 \qquad (2.1.1)$ 

転倒モーメントの釣合いより

2・ $M_1$ -2・ $M_3$ +2・ $R_1$ ・ $r_m$ = $F_0$ ・( $\lambda_g$ - $\lambda$ ) (2.1.2) ただし,

$$r_{m} = (D_{i} + t) / 2$$
 ..... (2.1.3)

水平力 $F_0$ による第1脚の水平方向変位量 $\Delta_{x1}$ ,傾き角 $\theta_1$ 及び鉛直方向変位量 $\Delta_{y1}$ は

$$\Delta_{x_1} = \frac{P_1 \cdot \lambda^3}{3 \cdot E_s \cdot I_{s_t}} + \frac{P_1 \cdot \lambda}{G_s \cdot A_{s_r}} + \frac{(M_1 - R_1 \cdot u) \cdot \lambda^2}{2 \cdot E_s \cdot I_{s_t}}$$
(2.1.4)

ここで、 (図 1-1 及び図 2-1 参照)  

$$u = \frac{\lambda c}{2} - r_{m} \qquad (2.1.5)$$

$$\theta_{1} = \frac{(M_{1} - R_{1} \cdot u) \cdot \lambda}{E_{s} \cdot I_{st}} + \frac{P_{1} \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{st}} \qquad (2.1.6)$$

$$\Delta_{y 1} = \frac{R_1 \cdot \lambda}{A_s \cdot E_s} \qquad (2.1.7)$$

水平力 $F_0$ による胴の半径方向局部変位量 $\Delta_{r1}$ と局部傾き角 $\theta_{1}$ /は

 $\Delta_{r\,1} = \frac{K_{r\,\cdot} \cdot P_{1}}{r_{m} \cdot E} \qquad (2.1.8)$  $\theta_{1}' = \frac{K_{\lambda} \cdot M_{1}}{r_{m}^{3} \cdot \beta^{2} \cdot E} \qquad (2.1.9)$ 

ここで, K<sub>r</sub> 及びKλは胴の半径方向荷重による局部変位と長手方向曲げモーメント による局部傾き角に対する定数であり,シェルパラメータγ及びアタッチメントパラ メータβは,以下のように定義する。

 $r_{m} = (D_{i} + t) / 2$  (2.1.10)

 $\gamma = \mathbf{r}_{\mathrm{m}} / \mathbf{t} \qquad (2.1.11)$ 

 $\beta_{1} = C_{1} / r_{m}$  (2.1.12)

$$\beta_2 = C_2 / r_m$$
 (2.1.13)

$$\beta = k_{\lambda} \cdot \sqrt[3]{\beta_1} \cdot \beta_2^2 \qquad (2.1.14)$$

水平力 Foによる第2脚の傾き角(胴の中心軸の傾き角に同じ。)と水平方向変位量は

$$\theta_{0} = \frac{-M_{3} \cdot \lambda}{E_{s} \cdot I_{sr}} + \frac{Q \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} \qquad (2.1.15)$$
$$\Delta_{X3} = \frac{Q \cdot \lambda^{3}}{3 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} + \frac{Q \cdot \lambda}{G_{s} \cdot A_{st}} - \frac{M_{3} \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} \qquad (2.1.16)$$

第1脚と胴の傾き角の釣合いより

$$\theta_1 + \theta_{1'} - \theta_0 = 0 \qquad (2.1.17)$$

水平力Foによる第2脚のねじれ角と胴の局部傾き角は等しいから

$$\theta_{3} = \frac{(\mathbf{Q} \cdot \mathbf{u} - \mathbf{M}_{c}) \cdot \lambda}{\mathbf{G}_{s} \cdot \mathbf{J}_{s}} = \frac{\mathbf{K}_{c} \cdot \mathbf{M}_{c}}{\mathbf{r}_{m}^{3} \cdot \beta^{2} \cdot \mathbf{E}} \qquad (2.1.18)$$

ここで、K<sub>o</sub>は、胴の周方向曲げモーメントによる局部傾き角に対する定数であり、 シェルパラメータ  $\gamma$  及びアタッチメントパラメータ  $\beta$  は、(2.1.10) 式~(2.1.14) 式 とする。ただし、(2.1.14) 式の k  $\lambda$ をk<sub>o</sub>、 $\beta_1 \epsilon \beta_2$ 及び  $\beta_2 \epsilon \beta_1$ に置き換える。 脚と胴の水平方向変位量の釣合いより

 $\Delta \mathbf{x}_1 + \Delta \mathbf{r}_1 = \Delta \mathbf{x}_3 + \mathbf{u} \cdot \boldsymbol{\theta}_3 \qquad \dots \qquad (2.1.19)$ 

さらに, 鉛直方向の釣合いより

$$\begin{split} \Delta y_{1} - u \cdot \theta_{1} - r_{m} \cdot \theta_{0} = 0 & (2.1.20) \\ (2.1.20) \quad \vec{x} \wedge (2.1.6) \quad \vec{x}, \quad (2.1.7) \quad \vec{x} \mathcal{B} \mathcal{U} \quad (2.1.15) \quad \vec{x} \mathcal{E}^{\dagger} \mathcal{K} \mathcal{L} \mathcal{U}^{\dagger} \\ \hline \frac{R_{1} \cdot \lambda}{A_{s} \cdot E_{s}} - \frac{u \cdot (M_{1} - R_{1} \cdot u) \cdot \lambda}{E_{s} \cdot I_{st}} - \frac{u \cdot P_{1} \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{st}} + \frac{r m \cdot M_{3} \cdot \lambda}{E_{s} \cdot I_{sr}} \\ - \frac{r m \cdot Q \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} = 0 & (2.1.21) \\ (2.1.17) \quad \vec{x} \wedge (2.1.6) \quad \vec{x}, \quad (2.1.9) \quad \vec{x} \mathcal{B} \mathcal{U} \quad (2.1.15) \quad \vec{x} \mathcal{E}^{\dagger} \mathcal{K} \mathcal{L} \mathcal{U}^{\dagger} \\ \hline \frac{M_{3} \cdot \lambda}{E_{s} \cdot I_{sr}} - \frac{Q \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} + \frac{(M_{1} - R_{1} \cdot u) \cdot \lambda}{E_{s} \cdot I_{st}} + \frac{P_{1} \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{st}} \\ + \frac{K \lambda \cdot M_{1}}{r m^{3} \cdot \beta^{2} \cdot E} = 0 & (2.1.22) \\ (2.1.18) \quad \vec{x} \mathcal{E} \mathcal{Z} \mathcal{E} \mathcal{E} \mathcal{Z} \mathcal{E} \mathcal{E} \\ (2.1.18) \quad \vec{x} \mathcal{E} \mathcal{Z} \mathcal{E} \mathcal{E} \mathcal{Z} \mathcal{E} \mathcal{E} \mathcal{E} \mathcal{E} \mathcal{E} = 0 \\ (2.1.23) \\ (2.1.19) \quad \vec{x} \wedge (2.1.4) \quad \vec{x}, \quad (2.1.8) \quad \vec{x}, \quad (2.1.16) \quad \vec{x} \mathcal{B} \mathcal{U} \quad (2.1.18) \quad \vec{x} \mathcal{E}^{\dagger} \mathcal{K} \mathcal{L} \mathcal{U} \\ \hline \frac{P_{1} \cdot \lambda^{3}}{3 \cdot E_{s} \cdot I_{st}} + \frac{P_{1} \cdot \lambda}{G_{s} \cdot A_{sr}} + \frac{(M_{1} - R_{1} \cdot u) \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{st}} + \frac{K r \cdot P_{1}}{r m \cdot E} \\ - \frac{Q \cdot \lambda^{3}}{3 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} - \frac{Q \cdot \lambda}{G_{s} \cdot A_{st}} + \frac{M_{3} \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot E_{s} \cdot I_{sr}} - \frac{u \cdot K_{c} \cdot M_{c}}{r m^{3} \cdot \beta^{2} \cdot E} = 0 \\ \end{array}$$

以上より,6変数P<sub>1</sub>,Q,R<sub>1</sub>,M<sub>1</sub>,M<sub>3</sub>及びM<sub>0</sub>に対して(2.1.1)式,(2.1.2) 式及び(2.1.21)式~(2.1.24)式を連立させ,Δx<sub>1</sub>,Δr<sub>1</sub>及びθ<sub>0</sub>を求める。 胴重心の変位量δ<sub>H</sub>,ばね定数K<sub>H</sub>及び固有周期T<sub>H</sub>は次式で求める。

$$\delta_{\mathrm{H}} = \Delta_{\mathrm{x}\,1} + \Delta_{\mathrm{r}\,1} + (\lambda_{\mathrm{g}} - \lambda) \cdot \theta_{0} + \frac{(\lambda_{\mathrm{g}} - \lambda)^{3}}{3 \cdot \mathrm{E} \cdot \mathrm{I}} \cdot \mathrm{F}_{0} + \frac{(\lambda_{\mathrm{g}} - \lambda)}{\mathrm{G} \cdot \mathrm{A}_{\mathrm{e}}} \mathrm{F}_{0}$$

$$(2.1.25)$$

$$K_{\rm H} = \frac{1000 \cdot F_{\rm o}}{\delta_{\rm H}} \qquad (2.1.26)$$

$$T_{\rm H} = 2 \cdot \pi \cdot \sqrt{\frac{m_{\,\circ}}{K_{\rm H}}} \qquad (2.1.27)$$

ここで、胴の断面性能は次式で求める。

$$I = \frac{\pi}{8} \cdot (D_i + t)^3 \cdot t$$
 (2.1.28)

$$A_{e} = \frac{2}{3} \cdot \pi \cdot (D_{i} + t) \cdot t \qquad (2.1.29)$$

b. 鉛直方向の固有周期

鉛直方向荷重  $F_v$ による支持脚の鉛直方向変位量 $\Delta_{y_2}$ と胴の鉛直方向変位量 $\Delta_{y_3}$ は次式で求める。

$$\Delta_{y 2} = \frac{F_{v} \cdot \lambda}{4 \cdot A_{s} \cdot E_{s}} \qquad (2.1.30)$$
$$\Delta_{y 3} = \frac{F_{v} \cdot (\lambda_{g} - \lambda)}{A \cdot E} \qquad (2.1.31)$$

ここで,

 $A = \pi \cdot (D_i + t) \cdot t \qquad (2.1.32)$ 

運転時質量による胴の脚付け根部における局部傾き角による鉛直方向変位は次式で求める。

 $\Delta \mathbf{y}_4 = \boldsymbol{\theta} \cdot \mathbf{u} \qquad (2.1.33)$ 

局部傾き角は

$$\theta = \frac{K\lambda \cdot M\lambda}{r m^{3} \cdot \beta^{2} \cdot E} \qquad (2.1.34)$$

以上により、胴重心の鉛直方向変位量 $\delta_v$ , ばね定数 $K_v$ 及び固有周期 $T_v$ は次式で求める。

$$\delta_{v} = \Delta_{y_{2}} + \Delta_{y_{3}} + \Delta_{y_{4}} \qquad (2.1.36)$$

$$K_{v} = \frac{1000 \cdot F_{v}}{\delta_{v}} \qquad (2.1.37)$$

$$T_{v} = 2 \cdot \pi \sqrt{\frac{m_{0}}{K_{v}}} \qquad (2.1.38)$$



図 2-1 第1 脚及び第2 脚とも脚下端が固定 されている場合の変形モード

#### 2.2 応力の計算方法

応力計算において,静的地震力を用いる場合は絶対値和を用い,動的地震力を用いる場合は SRSS法を用いることができる。

- 2.2.1 胴の応力
  - (1) 静水頭による応力静水頭による場合(鉛直方向地震時を含む)

$\sigma_{\phi_{1}} = \frac{\rho' \cdot g \cdot H \cdot D_{i}}{2 \cdot t} \qquad \cdots $	(2.2.1.1)
$\sigma_{\phi 2} = \frac{\rho' \cdot g \cdot H \cdot D_{i} \cdot C_{v}}{2 \cdot t}  \dots $	(2.2.1.2)
$\sigma_{x 1} = 0$	(2.2.1.3)

(2) 運転時質量及び鉛直方向地震による応力

$$\sigma_{x2} = \frac{m_0 \cdot g}{\pi \cdot (D_i + t) \cdot t} \qquad (2.2.1.4)$$

$$\sigma_{x7} = \frac{m_0 \cdot g \cdot C_v}{\pi \cdot (D_i + t) \cdot t} \qquad (2.2.1.5)$$

(3) 運転時質量による胴の脚付け根部の応力脚下端が固定の場合,脚の半径方向変位量と胴の半径方向局部変位量は等しいから

$$\Delta \mathbf{r} = \frac{-\mathbf{P} \cdot \lambda^{3}}{3 \cdot \mathbf{E} \mathbf{s} \cdot \mathbf{I} \mathbf{s} \mathbf{t}} + \frac{-\mathbf{P} \cdot \lambda}{\mathbf{G} \mathbf{s} \cdot \mathbf{A} \mathbf{s} \mathbf{r}} + \frac{(\mathbf{R} \cdot \mathbf{u} - \mathbf{M}\lambda) \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot \mathbf{E} \mathbf{s} \cdot \mathbf{I} \mathbf{s} \mathbf{t}}$$
$$= \frac{\mathbf{K} \mathbf{r} \cdot \mathbf{P}}{\mathbf{r} \mathbf{m} \cdot \mathbf{E}} \qquad (2.2.1.6)$$

また、脚上端の傾き角と胴の局部傾き角は等しいから

$$\theta = \frac{(\mathbf{R} \cdot \mathbf{u} - \mathbf{M}\lambda) \cdot \lambda}{\mathbf{E} \cdot \mathbf{s} \cdot \mathbf{I} \cdot \mathbf{s} \cdot \mathbf{t}} + \frac{-\mathbf{P} \cdot \lambda^{2}}{2 \cdot \mathbf{E} \cdot \mathbf{s} \cdot \mathbf{I} \cdot \mathbf{s} \cdot \mathbf{t}}$$
$$= \frac{\mathbf{K}\lambda \cdot \mathbf{M}\lambda}{\mathbf{r} \cdot \mathbf{m}^{3} \cdot \beta^{2} \cdot \mathbf{E}} \qquad (2.2.1.7)$$

 $R = \frac{m_{0} \cdot g}{4} \qquad \dots \qquad (2.2.1.8)$ 



図 2-2 脚下端が固定されている場合の運転時質量による脚及び胴の変形

したがって, (2.2.1.8)式を(2.2.1.6)式及び(2.2.1.7)式に代入した式を連立することにより, 鉛直方向曲げモーメントM<sub>λ</sub>を以下のように求める。

半径方向荷重 Pは(2.2.1.6)式に(2.2.1.8)式を代入して整理すると

$$P = \frac{\frac{\frac{m \circ \cdot g}{4} \cdot u - M_{\lambda}}{\frac{2 \cdot E \cdot s \cdot I \cdot s \cdot t}{3 \cdot E \cdot s \cdot I \cdot s \cdot t} + \frac{\lambda}{G \cdot s \cdot A \cdot s \cdot r} + \frac{K \cdot r}{r \cdot m \cdot E}}{(2.2.1.10)}$$

となる。

鉛直方向曲げモーメント $M_{\lambda}$ により生じる胴の周方向応力 $\sigma_{\phi3}$ ,  $\sigma_{\phi4}$ 及び軸方向応力 $\sigma_{x3}$ ,  $\sigma_{x4}$ は次のようにして求める。

シェルパラメータγ及びアタッチメントパラメータβを以下のように定義する。

 $r_{m} = (D_{i} + t) / 2$  (2.2.1.11) (2.2.1.11)

$$\gamma = r_{m} / t$$
 (2.2.1.12)

$$\beta_1 = C_1 / r_m$$
 (2.2.1.13)

$$\beta_2 = C_2 / r_m$$
 (2. 2. 1. 14)

$$\beta = \sqrt[3]{\beta_1 \cdot \beta_2}^2 \qquad (2.2.1.15)$$

ただし, β≦0.5

シェルパラメータγ及びアタッチメントパラメータβによって値(以下\*を付記する もの)を求めることにより,次式で求める。

$$\sigma_{\phi_{3}} = \left\{ \frac{N\phi}{M\lambda \swarrow (rm^{2} \cdot \beta)} \right\}^{*} \cdot \left( \frac{M\lambda}{rm^{2} \cdot t \cdot \beta} \right) \cdot C\lambda_{1} \qquad (2.2.1.16)$$

$$\sigma_{x3} = \left\{ \frac{N_x}{M\lambda / (r_m^2 \cdot \beta)} \right\} \cdot \left( \frac{M\lambda}{r_m^2 \cdot t \cdot \beta} \right) \cdot C_{\lambda 2} \qquad (2.2.1.17)$$

半径方向荷重Pにより生じる胴の周方向応力及び軸方向応力は

$$\sigma \phi_4 = \left(\frac{N\phi}{P / r_m}\right)^* \cdot \left(\frac{P}{r_m \cdot t}\right) \qquad (2.2.1.18)$$

$$\sigma_{x4} = \left(\frac{Nx}{P / r_{m}}\right)^{*} \cdot \left(\frac{P}{r_{m} \cdot t}\right) \qquad (2.2.1.19)$$

ここで、γ及びβは(2.2.1.11)式~(2.2.1.15)式によるが、(2.2.1.15)式を

$$4 \geq \beta \ 1 \neq \beta \ 2 \geq 1$$
  $\beta \geq 1$   $\beta \geq$ 

ただし, β≦0.5

に置き換える。

反力Rによるせん断応力は

$$\tau_{\lambda_1} = \frac{R}{4 \cdot C_2 \cdot t} \qquad (2.2.1.22)$$

(4) 水平方向地震による胴の曲げ応力
 水平方向地震により胴に転倒モーメントが作用するため、脚が取り付く胴の円周上に
 以下の曲げ応力が発生する。

$$\sigma_{x_{5}} = \frac{C_{H} \cdot m_{0} \cdot g \cdot (\lambda_{g} - \lambda) \cdot (D_{i} + 2 \cdot t)}{2 \cdot I} \qquad (2.2.1.23)$$

(5) Z方向地震による胴の脚付け根部の応力

Z方向地震による胴の脚付け根部の応力は,2.1 項の固有周期計算において(2.1.1) 式及び(2.1.2)式の水平力F<sub>0</sub>をC<sub>H</sub>・m<sub>0</sub>・gに置き換えて得られる数値を使用する。 半径方向荷重P<sub>1</sub>により生じる胴の周方向応力及び軸方向応力は(2.2.1.18)式及び (2.2.1.19)式と同様にして

$$\sigma \phi_{61} = \left(\frac{N\phi}{P_1 / r_m}\right)^* \cdot \left(\frac{P_1}{r_m \cdot t}\right) \qquad (2.2.1.24)$$

$$\sigma_{x 61} = \left(\frac{Nx}{P_1 / r_m}\right)^* \cdot \left(\frac{P_1}{r_m \cdot t}\right) \qquad (2.2.1.25)$$

鉛直方向曲げモーメントM<sub>1</sub>により生じる胴の周方向応力及び軸方向応力は (2.2.1.16)式及び(2.2.1.17)式と同様にして

$$\sigma_{\phi 71} = \left\{ \frac{N\phi}{M_1 \swarrow (rm^2 \cdot \beta)} \right\}^* \cdot \left( \frac{M_1}{rm^2 \cdot t \cdot \beta} \right) \cdot C_{\lambda 1} \qquad (2.2.1.26)$$

#### Ⅱ-2-41-添 21-59

$$\sigma_{x \tau_1} = \left\{ \frac{N x}{M_1 / (r m^2 \cdot \beta)} \right\}^* \cdot \left( \frac{M_1}{r m^2 \cdot t \cdot \beta} \right) \cdot C_{\lambda_2} \qquad (2.2.1.27)$$

周方向曲げモーメントM。により生じる胴の周方向応力及び軸方向応力は(2.2.1.16) 式及び(2.2.1.17)式と同様にして

$$\sigma_{\phi 81} = \left\{ \frac{N\phi}{Mc \swarrow (rm^2 \cdot \beta)} \right\}^* \cdot \left( \frac{Mc}{rm^2 \cdot t \cdot \beta} \right) \cdot C_{c1} \qquad (2.2.1.28)$$

$$\sigma_{\mathbf{x} \otimes 1} = \left\{ \frac{\mathbf{N} \mathbf{x}}{\mathbf{M} \mathbf{c} \diagup (\mathbf{r} \mathbf{m}^{2} \cdot \boldsymbol{\beta})} \right\}^{1} \cdot \left( \frac{\mathbf{M} \mathbf{c}}{\mathbf{r} \mathbf{m}^{2} \cdot \mathbf{t} \cdot \boldsymbol{\beta}} \right) \cdot \mathbf{C} \mathbf{c}_{2} \qquad \cdots \qquad (2.2.1.29)$$

ここで, γ及びβは(2.2.1.11)式~(2.2.1.15)式によるが, (2.2.1.15)式を

$$\beta = \sqrt[3]{\beta_1^2} \cdot \beta_2 \qquad (2.2.1.30)$$

ただし, β≦0.5

に置き換える。

周方向せん断力Qによるせん断応力は

$$\tau_{\rm C1} = \frac{Q}{4 \cdot C_1 \cdot t} \qquad (2.2.1.31)$$

鉛直方向せん断力R1によるせん断応力は

$$\tau \lambda_2 = \frac{R_1}{4 \cdot C_2 \cdot t} \qquad (2.2.1.32)$$

ねじりモーメントM3により生じる胴のせん断応力は

$$\tau_{3} = \frac{M_{3}}{2 \cdot \pi \cdot C_{1}^{2} \cdot t} \qquad (2.2.1.33)$$

ここで、 $C_1 > C_2 obeta C_1 を C_2 に置き換える。$ 

(6) X方向地震による胴の脚付け根部の応力

X方向地震による胴の脚付け根部の応力は, (2.2.1.24)式~(2.2.1.29)式までの右辺 に $\frac{1}{\sqrt{2}}$ を乗じて得られる値を使用し、半径方向荷重による場合にはσ<sub>φ91</sub>及びσ<sub>x91</sub>, 鉛直方向曲げモーメントによる場合にはσ<sub>φ101</sub>及びσ<sub>x101</sub>並びに周方向曲げモーメントによる場合には, σ<sub>φ111</sub>及びσ<sub>x111</sub>とする。

また, (2.2.1.31)式~(2.2.1.33)式までの右辺に $\frac{1}{\sqrt{2}}$ を乗じて得られる値を使用し, 周方向せん断力による場合には $\tau_{0.4}$ , 鉛直方向せん断力による場合には $\tau \lambda_5$ 及びねじり モーメントによる場合には $\tau_6$ とする。

(7) 組合せ応力

(1)~(6)によって求めた胴の脚付け根部に生じる応力を以下のように組み合わせる。 a. 一次一般膜応力

σ<sub>0</sub>=Max {周方向応力 (σ<sub>0φ</sub>), 軸方向応力 (σ<sub>0x</sub>)} ······ (2.2.1.34)

$$\begin{array}{l} \overbrace{} \overset{\sim}{\phantom{}} \overbrace{} \overset{\circ}{\phantom{}} \overbrace{} \sigma \circ _{\phi} = \sigma \circ _{\phi 1} + \sigma \circ _{\phi 2} & \cdots & \cdots & \cdots & \cdots & \cdots & \cdots & (2. \ 2. \ 1. \ 35) \\ \sigma \circ _{x} = \sigma \circ _{x \ 1} + \sigma \circ _{x \ 2} + \sigma \circ _{x \ 7} + \sigma \circ _{x \ 5} & \cdots & \cdots & \cdots & \cdots & (2. \ 2. \ 1. \ 36) \end{array}$$

b. Z方向地震及び鉛直方向地震が作用した場合の組合せ一次応力



(a) 第1脚付け根部

第1評価点については

$$2 + \sqrt{(\sigma \phi z 2 - \sigma x z 2)^{2} + 4 \cdot (\tau \lambda_{1} + \tau \lambda_{2} + \tau \lambda_{7})^{2}}$$

$$(2.2.1.42)$$

## (b) 第2脚付け根部

第1評価点については

$$\sigma_{\phi z 3} = \sigma_{\phi 1} + \sigma_{\phi 2} + \sigma_{\phi 3} + \sigma_{\phi 4} + \sigma_{\phi 8} + \sigma_{\phi 9}$$

$$\cdots \cdots \cdots \cdots \cdots \cdots \cdots \cdots (2.2.1.43)$$

$$\sigma_{x z 3} = \sigma_{x 1} + \sigma_{x 2} + \sigma_{x 3} + \sigma_{x 4} + \sigma_{x 7} + \sigma_{x 8} + \sigma_{x 9}$$

$$\sigma_{13} = \frac{1}{2} \cdot \left\{ \left( \sigma_{\phi z 3} + \sigma_{x z 3} \right) + \sqrt{\left( \sigma_{\phi z 3} - \sigma_{x z 3} \right)^{2} + 4 \cdot \left( \tau_{c 1} + \tau_{3} \right)^{2}} \right\}$$
(2.2.1.45)

第2評価点については

$$\sigma_{\phi z 4} = \sigma_{\phi 1} + \sigma_{\phi 2} + \sigma_{\phi 4} + \sigma_{\phi 9} + \sigma_{\phi 8 1} \qquad (2. 2. 1. 46)$$

$$\sigma_{x z 4} = \sigma_{x 1} + \sigma_{x 2} + \sigma_{x 4} + \sigma_{x 8 1} + \sigma_{x 7} + \sigma_{x 9}$$

$$(2. 2. 1. 47)$$

$$\sigma_{14} = \frac{1}{2} \cdot \left\{ (\sigma_{\phi z 4} + \sigma_{x z 4}) + \sqrt{(\sigma_{\phi z 4} - \sigma_{x z 4})^{2} + 4 \cdot (\tau_{\lambda 1} + \tau_{3} + \tau_{\lambda 7})^{2}} \right\}$$

$$(2. 2. 1. 48)$$

# c. X方向地震及び鉛直方向地震が作用した場合の組合せ一次応力 第1評価点については

$$\sigma_{15} = \frac{1}{2} \cdot \left\{ \left( \sigma_{\phi x 1} + \sigma_{x x 1} \right) + \sqrt{\left( \sigma_{\phi x 1} - \sigma_{x x 1} \right)^{2} + 4 \cdot \left( \tau_{c 4} + \tau_{6} \right)^{2}} \right\} \quad \cdots \quad (2.2.1.51)$$

第2評価点については

d. 胴の一次応力の最大値

ここで、b項及びc項により組み合わせた一次応力のうち最大のものを $\sigma_1$ とする。

$$\sigma_1 = Max (\sigma_{11}, \sigma_{12}, \sigma_{13}, \sigma_{14}, \sigma_{15}, \sigma_{16}) \cdots (2.2.1.55)$$

2.2.2 脚の応力

脚にかかる荷重の大きい方について計算する。

(1) 運転時質量による応力

$$\sigma_{s1} = \frac{R}{A_s} \qquad (2.2.2.1)$$

$$\sigma_{s2} = \frac{Max(|R \cdot u - M_{\lambda} - P \cdot \lambda|, |R \cdot u - M_{\lambda}|)}{Z_{st}} \qquad (2.2.2.2)$$

$$\tau_{s_1} = \frac{P}{A_{s_1}}$$
 (2.2.2.3)

(2) 鉛直方向地震による応力

$$\sigma_{s3} = \frac{R_2}{A_s} \qquad (2.2.2.4)$$

$$\sigma_{s4} = \frac{Max(|R_2 \cdot u - M_{\lambda 2} - P_2 \cdot \lambda|, |R_2 \cdot u - M_{\lambda 2}|)}{Z_{st}}$$

$$(2.2.2.5)$$

$$\tau_{s2} = \frac{P_2}{A_{s1}}$$
 (2.2.2.6)

(3) Z方向地震による応力 第1脚については

$$\sigma_{s5} = \frac{R_1}{A_s} \qquad (2.2.2.7)$$

$$\sigma_{s6} = \frac{Max \left( \left| R_1 \cdot u - M_1 - P_1 \cdot \lambda \right|, \left| R_1 \cdot u - M_1 \right| \right)}{Z_{st}}$$

$$\tau_{s,3} = \frac{P_1}{A_{s,1}} \qquad (2.2.2.9)$$

第2脚については

$$\sigma_{s7} = \frac{\text{Max} \left( \left| \mathbf{Q} \cdot \boldsymbol{\lambda} - \mathbf{M}_{3} \right|, \left| \mathbf{M}_{3} \right| \right)}{Z \text{ s r}} \qquad (2.2.2.10)$$

$$\tau_{s4} = \frac{Q}{A_{s2}} + \frac{Q \cdot u - M_c}{Z_{sp}}$$
 (2.2.2.11)

(4) X方向地震による応力

$$\sigma_{s 8} = \frac{R_{1}}{\sqrt{2 \cdot A_{s}}} \qquad (2.2.2.12)$$

$$\sigma_{s 9} = \frac{Max \left( |R_{1} \cdot u - M_{1} - P_{1} \cdot \lambda|, |R_{1} \cdot u - M_{1}| \right)}{\sqrt{2} \cdot Z_{s t}} \qquad (2.2.2.13)$$

$$\sigma_{s \downarrow 0} = \frac{\operatorname{Max} \left( \left| \mathbf{Q} \cdot \lambda - \mathbf{M}_{3} \right|, \left| \mathbf{M}_{3} \right| \right)}{\sqrt{2} \cdot \mathbf{Z}_{s r}} \qquad (2.2.2.14)$$

(5) 組合せ応力

脚の最大応力は次式で求める。

a. Z方向地震及び鉛直方向地震が作用した場合 第1脚については  $\sigma_{sz1} = \sqrt{\frac{(\sigma_{s1} + \sigma_{s2} + \sigma_{s3} + \sigma_{s4} + \sigma_{s5} + \sigma_{s6})^2}{+ 3 \cdot (\tau_{s1} + \tau_{s2} + \tau_{s3})^2}}$ ....(2.2.2.16)

b. X方向地震及び鉛直方向地震が作用した場合

ここで、組み合わせた応力のうち最大のものをσ 。とする。

$$\sigma_{s} = Max \ (\sigma_{sz1}, \sigma_{sz2}, \sigma_{sx}) \qquad \cdots \qquad (2.2.2.19)$$

#### 2.2.3 ボルトの応力

基礎又は架台には鉛直荷重、水平方向のせん断力、鉛直軸回りのねじりモーメント及 び転倒モーメントが作用する。

- (1) Z方向地震及び鉛直方向地震が作用した場合
  - a. 引張応力

脚底部に作用するモーメント及び鉛直荷重は、第1脚及び第3脚については脚下端 が固定の場合

【絶対値和】

 $\mathbf{M}_{z_{1}} = |\mathbf{P}_{1} \cdot \boldsymbol{\lambda} + \mathbf{M}_{1} - \mathbf{R}_{1} \cdot \mathbf{u}|$ +  $|(P - P_2) \cdot \lambda + (M_{\lambda} - M_{\lambda 2}) - (R - R_2) \cdot u| \cdots$  (2.2.3.1)  $R_{z1} = R - R_2 - R_1$  (2.2.3.2)

モーメントと鉛直荷重の比を

$$e = M_{z 1} / R_{z 1}$$
 (2.2.3.3)

とする。

図2-4のように脚底面においてボルト位置に圧縮荷重がかかる状況では、ボルトに引 張力は作用しないため、引張力の評価は行わない。

一方,鉛直荷重(軸力) R<sub>2</sub>1が負になる場合に相当する e <0のとき,ボルトに引張 力が作用する。

また,図2-5のようにボルト位置に圧縮荷重がかからない状況に相当する(2.2.3.4) 式が成立するとき、ボルトに引張力が生じる。

 $e > \frac{a}{6} + \frac{d_1}{3}$ (2. 2. 3. 4)



図2-4 基礎又は架台部に作用する外荷重 図2-5 基礎又は架台部に作用する外荷重 により生じる荷重の関係(その1)



により生じる荷重の関係(その2)

このとき図2-5において,鉛直荷重の釣合い,A点回りのモーメントの釣合い, ボルトの伸びと基礎又は架台の縮みの関係から中立軸の位置Xnは,

$$X_{n}^{3} + 3 \cdot \left( e - \frac{a}{2} \right) \cdot X_{n}^{2} - \frac{6 \cdot s \cdot A_{b} \cdot n_{1}}{b} \cdot \left( e + \frac{a}{2} - d_{1} \right)$$
  
  $\cdot (a - d_{1} - X_{n}) = 0$  (2.2.3.5)

より求めることができ、ボルトに生じる引張力は、

$$F_{b} = \frac{R_{z 1} \cdot \left(e - \frac{a}{2} + \frac{X_{n}}{3}\right)}{a - d_{1} - \frac{X_{n}}{3}} \qquad (2.2.3.6)$$

となる。

したがって、ボルトに生じる引張応力は次式で求める。

$$\sigma_{b_1} = \frac{F_b}{n_1 \cdot A_b} \qquad (2.2.3.7)$$

第2脚及び第4脚のボルトについては、脚下端が固定の場合

$$M_{z 2} = \sqrt{(Q \cdot \lambda - M_3)^2 + \{(P - P_2) \cdot \lambda + (M_\lambda - M_{\lambda 2}) - (R - R_2) \cdot u\}^2}$$

$$(2. 2. 3. 8)$$

$$R_{z 2} = R - R_2$$

$$(2. 2. 3. 9)$$

(2.2.3.3)式の $M_{z1}$ を $M_{z2}$ 及び $R_{z1}$ を $R_{z2}$ に置き換え, (2.2.3.3)式~(2.2.3.7) 式で得られたボルトの応力を $\sigma_{b2}$ とする。

ただし、上式中でa e b, b e a,  $d_1 e d_2 Z O n_1 e n_2 c 置き換えた場合に得られるボルトの引張応力が、<math>\sigma_{b2} L b$ 大きいときは、その値を $\sigma_{b2} e t a$ 。

b. せん断応力

第1脚及び第3脚のボルトについては

$$\tau_{b1} = \frac{P_1 + P + P_2}{n \cdot A_b}$$
 (2.2.3.10)

第2脚及び第4脚のボルトについては

$$\tau_{b2} = \frac{\sqrt{Q^{2} + (P + P_{2})^{2}}}{n \cdot Ab} + \frac{Q \cdot u - Mc}{n \cdot Ab \cdot \sqrt{\left(\frac{a - 2 \cdot d_{1}}{2}\right)^{2} + \left(\frac{b - 2 \cdot d_{2}}{2}\right)^{2}}} \dots (2.2.3.11)$$

- (2)X方向地震及び鉛直方向地震が作用した場合
  - a. 引張応力

脚底部に作用するモーメント及び鉛 直荷重は、第1脚~第4脚については、 脚下端が固定の場合



(4)

Ζ

3

(2.2.3.3)式のM<sub>z</sub>1をM<sub>x</sub>1, R<sub>z</sub>1をR<sub>x</sub>1及び(2.2.3.6)式のR<sub>z</sub>1をR<sub>x</sub>1に置き 換え, (2.2.3.3) 式~(2.2.3.7) 式で得られたボルトの応力をσьзとする。

ただし、  $a \epsilon b$ ,  $b \epsilon a$ ,  $d_1 \epsilon d_2$ 及び $n_1 \epsilon n_2$ に置き換えた場合に得られる ボルトの引張応力がσь3より大きいときはその値をσь3とする。

b. せん断応力

第1脚~第4脚のボルトについては

$$\tau_{b3} = \frac{\sqrt{\left(\frac{P_{1}}{\sqrt{2}} + P + P_{2}\right)^{2} + \left(\frac{Q}{\sqrt{2}}\right)^{2}}}{n \cdot A_{b}} + \frac{Q \cdot u - M_{c}}{\sqrt{2} \cdot n \cdot A_{b} \cdot \sqrt{\left(\frac{a - 2 \cdot d_{1}}{2}\right)^{2} + \left(\frac{b - 2 \cdot d_{2}}{2}\right)^{2}}} \dots (2.2, 3.14)$$

(3) ボルトに生じる最大応力

(1) 及び(2) より求めたボルトの応力のうち最大のものをσ<sub>b</sub>及びτ<sub>b</sub>とする。

a. ボルトの最大引張応力

$$\sigma_{b} = Max (\sigma_{b1}, \sigma_{b2}, \sigma_{b3}) \cdots (2.2.3.15)$$

b. ボルトの最大せん断応力

 $\tau_{b} = Max (\tau_{b1}, \tau_{b2}, \tau_{b3}) \cdots (2.2.3.16)$ 

- 3. 評価方法
  - 3.1 固有周期の評価

2.1 項で求めた固有周期から耐震設計の基本方針に基づき、水平方向の設計震度を求める。

- 3.2 応力の評価
  - 3.2.1 胴の応力評価

胴の応力評価は、2.2.1項で求めた組合せ応力が胴の最高使用温度における許容応力 S<sub>a</sub>以下であることを評価する。

応力の種類	許 容 応 力 S a
	設計降伏点Syと設計引張強さSuの0.6倍のいずれか小
	さい方の値。ただし、オーステナイト系ステンレス鋼及び
び、加又加天ルロノノ	高ニッケル合金にあっては許容引張応力Sの1.2倍の方が
	大きい場合は,この大きい方の値とする。
	設計降伏点Syとする。ただし、オーステナイト系ステン
一次応力	レス鋼及び高ニッケル合金にあっては許容引張応力Sの
	1.2倍の方が大きい場合は、この大きい方の値とする。

- 3.2.2 脚の応力評価
- (1) 脚の応力評価は、2.2.2項で求めた脚の組合せ応力が許容引張応力ft以下であることを 評価する。

$$f_{\rm t} = \frac{{\rm F}}{1.5} \cdot 1.5$$
 (3.2.2.1)

(2) 圧縮応力と曲げによる圧縮側応力の組合せは次式を満足すること。(座屈の評価)

$$\frac{\sigma_{\rm s} r}{f_{\rm b} r} + \frac{\sigma_{\rm s} t}{f_{\rm b} t} + \frac{\sigma_{\rm s} c}{f_{\rm c}} \leq 1 \qquad (3.2.2.2)$$

a. f。は次による。

$$\lambda \leq \Lambda O \mathcal{E}$$

$$f_{\rm c} = 1.5 \cdot \left\{ 1 - 0.4 \cdot \left(\frac{\lambda}{\Lambda}\right)^2 \right\} \cdot \frac{{\rm F}}{\nu} \qquad (3.2.2.3)$$

$$\lambda > \Lambda \mathcal{O}$$
とき  
 $f_{c} = 1.5 \cdot 0.277 \text{ F} \left(\frac{\Lambda}{\lambda}\right)^{2} \qquad (3.2.2.4)$ 

ここで,

$$\lambda = \lambda_{k} / i \qquad (3. 2. 2. 5)$$

$$\Lambda = \sqrt{\frac{\pi^{2} \cdot E_{s}}{2}} \qquad (3. 2. 2. 6)$$

$$\Lambda = \sqrt{\frac{1}{0.6 \cdot F}} \qquad (3.2.2.6)$$

$$\nu = 1.5 + \frac{2}{2} \cdot \left(\frac{\lambda}{2}\right)^2 \qquad (3.2.2.7)$$

$$i = \sqrt{\frac{\text{Min}(1 \text{ s t}, 1 \text{ s r})}{\text{A s}}} \qquad (3. 2. 2. 1)$$

 $λ_k$ は有効座屈長さで脚下端を固定とする場合は1.2・ $\lambda$ ,単純支持とする場合は
2.1・ $\lambda$ とする。

b. *f*<sub>br</sub>, *f*<sub>bt</sub>は脚が鋼管の場合, 次のようになる。

$$f_{\rm b\ r} = f_{\rm b\ t} = f_{\rm t}$$
 (3.2.2.9)

- c. 応力の区分は次のようにする。
  - (a) Z方向地震が作用した場合の第1脚及び第3脚について

$\sigma_{sc} = \sigma_{s1} + \sigma_{s3} + \sigma_{s5} \qquad \cdots $	(3. 2. 2. 10)
$\sigma_{s t} = \sigma_{s 2} + \sigma_{s 4} + \sigma_{s 6} \qquad \cdots $	(3. 2. 2. 11)
$\sigma_{sr}=0$	(3. 2. 2. 12)

(b) Z方向地震が作用した場合の第2脚及び第4脚について

$\sigma_{\rm \ s\ c}=\sigma_{\rm \ s\ 1}+\sigma_{\rm \ s\ 3}$	 (3. 2. 2. 13)
$\sigma_{s\ t} = \sigma_{s\ 2} + \sigma_{s\ 4}$	 (3. 2. 2. 14)

- $\sigma_{sr} = \sigma_{s7} \qquad (3.2.2.15)$
- (c) X方向地震が作用した場合について

$\sigma_{sc} = \sigma_{s1} + \sigma_{s3} + \sigma_{s8}$	 (3. 2. 2. 16)
$\sigma_{st} = \sigma_{s2} + \sigma_{s4} + \sigma_{s9}$	 (3. 2. 2. 17)
$\sigma_{s r} = \sigma_{s 1 0} \qquad \cdots \cdots$	 (3. 2. 2. 18)

3.2.3 基礎ボルトの応力評価

基礎ボルトの応力評価は、2.2.3 項で求めたボルトの引張応力 $\sigma_b$ が、次式より求めた 許容引張応力 $f_{ts}$ 以下であることを評価する。

せん断応力τ<sub>b</sub>はせん断力のみを受けるボルトの許容せん断応力f<sub>sb</sub>以下であること。

 $f_{t s} = 1.4 \cdot f_{t o} - 1.6 \cdot \tau_{b}$  (3.2.3.1)

かつ,

$$f_{t s} \leq f_{t o}$$
 (3.2.3.2)

ただし、fto及びfsbは下表による。

	許 容 引 張 応 力 ft。	許 容 せ ん 断 応 力 ƒ ₅ ь
計 算 式	$\frac{\mathrm{F}}{2} \cdot 1.5$	$\frac{\mathrm{F}}{1.5 \cdot \sqrt{3}} \cdot 1.5$

付録3 横軸ポンプ(耐震設計上の重要度分類Bクラス)の耐震性についての計算書作成の基本方針

1. 一般事項

本基本方針は, 横軸ポンプ(耐震設計上の重要度分類Bクラス)の耐震性についての計算方法 を示す。

1.1 適用基準

本基本方針における計算方法は、「原子力発電所耐震設計技術指針 JEAG4601-1987(日本電気 協会電気技術基準調査委員会 昭和62年8月)」に基づく。

なお,耐震設計の手順は,指針「6.6.3(3)a.ポンプ・ブロワー類」の図 6.6.3-45 により行う。 1.2 計算条件

- (1) ポンプ及び内容物の質量は重心に集中するものとする。
- (2) 地震力はポンプに対して水平方向から作用するものとする。なお、横軸ポンプは剛体とみ なせるため、鉛直方向の地震力は考慮しないものとする。
- (3) ポンプは基礎ボルトで基礎に固定された固定端とする。ここで、基礎については剛となるよう に設計する。
- (4) 転倒方向は図 1-1 概要図における軸直角方向及び軸方向について検討し,計算書には計算結 果の厳しい方を記載する。





図1-1 概要図
#### 1.3 記号の説明

記 号	記号の説明	単 位
A <sub>b i</sub>	ボルトの軸断面積	$\mathrm{mm}^2$
Сн	水平方向設計震度	—
C p	ポンプ振動による震度	—
$d_{\rm i}$	ボルトの呼び径	mm
F i	設計・建設規格 SSB-3131に定める値	MPa
Fьi	ボルトに作用する引張力(1本当たり)	Ν
f <sub>sbi</sub>	せん断力のみを受けるボルトの許容せん断応力	MPa
$f_{ m t\ o\ i}$	引張力のみを受けるボルトの許容引張応力	MPa
f <sub>tsi</sub>	引張力とせん断力を同時に受けるボルトの許容引張応力	MPa
g	重力加速度(=9.80665)	$m/s^2$
H <sub>p</sub>	ポンプ予想最大両振幅	$\mu$ m
$h_{i}$	据付面又は取付面から重心までの距離	mm
$\lambda_{1\mathrm{i}}$	重心とボルト間の水平方向距離*	mm
$\lambda_{2\mathrm{i}}$	重心とボルト間の水平方向距離*	mm
$M_{\rm p}$	ポンプ回転により作用するモーメント	N•mm
$m_{i}$	運転時質量	kg
N p	ポンプ回転速度	$\min^{-1}$
n i	ボルトの本数	—
n f i	評価上引張力を受けるとして期待するボルトの本数	—
Р	原動機出力	k₩
$Q_{\rm b\ i}$	ボルトに作用するせん断力	Ν
S <sub>u i</sub>	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表9に定める値	MPa
S y i	設計・建設規格 付録材料図表 Part5 表8に定める値	MPa
π	円周率	—
σ <sub>bi</sub>	ボルトに生じる引張応力	MPa
τьi	ボルトに生じるせん断応力	MPa

注1:  $A_{bi}$ ,  $d_i$ ,  $F_i$ ,  $F_{bi}$ ,  $f_{sbi}$ ,  $f_{toi}$ ,  $f_{tsi}$ ,  $\lambda_{1i}$ ,  $\lambda_{2i}$ ,  $n_i$ ,  $n_{fi}$ ,  $Q_{bi}$ ,  $S_{ui}$ ,  $S_{yi}$ ,  $\sigma_{bi}$ 及び  $\tau_{bi}$ の添字iの意味は,以下のとおりとする。

i =1: ポンプ基礎ボルト(ポンプと原動機のベースが共通である場合を含 む。)

注2:h<sub>i</sub>及びm<sub>i</sub>の添字<sub>i</sub>の意味は、以下のとおりとする。

i =1:ポンプ据付面

2. 計算方法

2.1 固有周期の計算方法

横軸ポンプは構造的に1個の大きなブロック状をしており,重心の位置がブロック状のほぼ中 心にあり,かつ,下面が基礎ボルトにて固定されている。

したがって,全体的に一つの剛体と見なせるため,固有周期は十分に小さく,固有周期の計 算は省略する。

- 2.2 応力の計算方法
- 2.2.1 ボルトの応力

ボルトの応力は地震による震度,ポンプ振動による震度及びポンプ回転により作用する モーメントによって生じる引張力とせん断力について計算する。



図2-1 計算モデル(軸直角方向転倒)



(1) 引張応力

ボルトに対する引張力は最も厳しい条件として,図 2-1 及び図 2-2 で最外列のボルトを支点とする転倒を考え,これを片側の最外列のボルトで受けるものとして計算する。 なお,ポンプと原動機のベースが共通である場合の基礎ボルト(i=1)及び計算モデル 図 2-2 の場合のボルト(i=1)については,ポンプ回転によるモーメントは作用しない。

引張力

 $\lambda_{1i}$ が負となる場合,(2.2.1)式中の(1- $C_p$ )を(1+ $C_p$ )に置き換える。 ここで,ポンプ回転により作用するモーメントMpは次式で求める。

また, C<sub>p</sub>は振動による振幅及び回転速度を考慮して定める値で, 次式で求める。

引張応力

$$\sigma_{b i} = \frac{F_{b i}}{A_{b i}}$$
(2.2.4)  
ここで、ボルトの軸断面積A<sub>b i</sub>は  
A<sub>b i</sub> =  $\frac{\pi}{4}$ ・d<sub>i</sub><sup>2</sup> ··················(2.2.5)

ただし, F<sub>b</sub>が負のときボルトには引張力が生じないので,引張応力の計算は 行わない。

(2) せん断応力

ボルトに対するせん断力はボルト全本数で受けるものとして計算する。

せん断力

$$\tau_{b i} = \frac{Q_{b i}}{n_{i} \cdot A_{b i}} \qquad (2.2.7)$$

- 3. 評価方法
- 3.1 応力の評価
- 3.1.1 ボルトの応力評価

2.2.1 項で求めたボルトの引張応力  $\sigma_{bi}$ は次式より求めた許容引張応力  $f_{tsi}$ 以下であること。

$$f_{tsi} \leq f_{toi}$$
 (3.1.2)  
ただし、 $f_{toi}$ 及び $f_{sbi}$ は下表による。

	許容引張応力 $f_{toi}$	許容せん断応力 $f_{_{ m sbi}}$
計 算 式	$\frac{\mathrm{F}}{2}$ · 1.5	$\frac{\mathrm{F} \mathrm{i}}{1.5 \cdot \sqrt{3}} \cdot 1.5$

### 第1棟に係る確認事項

### 第1棟の建屋の工事に係る主要な確認事項を表-1に示す。

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
	材料確認	コンクリートの乾燥単位容積 質量を確認する。	2.1g/cm <sup>3</sup> 以上であること。
	寸法確認	遮へい部材の断面寸法を確認 する。	遮へい部材の断面寸法が,実施計画に 記載されている寸法以上であること。
構造強度	材料確認	構造体コンクリートの圧縮強 度を確認する。	構造体コンクリートの強度が、実施計 画に記載されている設計基準強度に対 して、JASS 5Nの基準を満足すること。
		鉄筋の材質,強度,化学成分 を確認する。	JIS G 3112 に適合すること。
	寸法確認	構造体コンクリート部材の断 面寸法を確認する。	構造体コンクリート部材の断面寸法 が, JASS 5Nの基準を満足すること。
	据付確認	鉄筋の径,間隔を確認する。	鉄筋の径, 間隔が, JASS 5Nの基準を満 足すること。

表-1 第1棟の建屋の工事に係る確認事項

第1棟の設備の工事に係る主要な確認事項を表-2~14に示す。

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
遮へい機能	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
	寸法確認	遮へい体の断面寸法を確認す る。	実施計画に記載されている寸法以上 であること。
構造強度 ・耐震性	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
	寸法確認	実施計画に記載されている主 要寸法を確認する。	寸法が許容範囲内であること。
	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置, 据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。

表-2 確認事項(鉄セル)

表-3 確認事項(グローブボックス)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準	
構造強度 ・耐震性	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。	
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。	

表-4 確認事項(フード)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度 ・耐震性	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
性能	運転性能確認	運転状態にて開口部(1/3開放 状態)の面速を確認する。	実施計画に記載されている面速以上 であること。

表-5 確認事項(鉄セル・グローブボックス用排風機,フード用排風機, 管理区域用排風機,管理区域用送風機)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度 ・耐震性	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
性能	運転性能確認	運転状態にて風量を確認す る。	実施計画に記載されている容量を満 足すること。 また,異音,異臭,振動等の異常がな いこと。

表-6 確認事項(鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度 ・耐震性	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
	寸法確認	実施計画に記載されている主 要寸法を確認する。	寸法が許容範囲内であること。
	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
性能	運転性能確認	排風機を運転し,定格容量で の装置の状態を確認する。	実施計画に記載されている容量にて 著しい漏えいがないこと。

表-7 確認事項(フード用排気フィルタユニット,管理区域用排気フィルタユニット)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
・耐震性	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
性能	運転性能確認	排風機を運転し,定格容量で の装置の状態を確認する。	実施計画に記載されている容量にて 著しい漏えいがないこと。

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度 ・耐震性	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
	寸法確認	実施計画に記載されている外 径・厚さを確認する。	寸法が許容範囲内であること。
	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置, 据付状態につ いて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されて いること。

表-8 確認事項(主要排気管)

表-9 確認事項(分析廃液中間受槽,分析廃液受槽 A~C, 塩酸含有廃液受槽)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
	寸法確認	実施計画に記載されている主 要寸法を確認する。	寸法が許容範囲内であること。
推注社会	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
構 造 強 度 ・ 耐 震 性	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
	耐圧・ 漏えい確認	試験圧力で保持した後,試験 圧力に耐えていることを確認 する。 耐圧試験終了後,耐圧部から の漏えいの有無も確認する。	試験圧力に耐え,かつ構造物の変形等 がないこと。 また,耐圧部から著しい漏えいがない こと。
機能	警報確認	液位「高」側 <sup>*1</sup> の信号により警 報が発生することを確認す る。	液位「高」側 <sup>*1</sup> の信号により警報が発 生すること。

※1 受槽により信号名称は異なる。

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度 ・耐震性	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
性能	運転性能確認	ポンプの運転確認を行う。	実施計画に記載の容量を満足するこ と。 また,異音,異臭,振動等の異常がな いこと。

表-10 確認事項(分析廃液移送ポンプA, B)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
構造強度 ・耐震性	寸法確認	実施計画に記載されている主 要寸法を確認する。	寸法が許容範囲内であること。
	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されてい ること。
	耐圧・ 漏えい確認	試験圧力で保持した後,試験 圧力に耐えていることを確認 する。 耐圧試験終了後,耐圧部から の漏えいの有無も確認する。	試験圧力に耐え、かつ構造物の変形等 がないこと。 また、耐圧部から著しい漏えいがない こと。

表-11 確認事項(設備管理廃液受槽 A, B)

表-12 確認事項(漏えい検出装置及び警報装置)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
<b>拂</b> )坐改座	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
<b>怖</b> 道 独 皮	据付確認	装置の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されて いること。
機能	漏えい 警報確認	漏えい信号により警報が作動 することを確認する。	警報が作動すること。

表-13 確認事項(液体廃棄物一時貯留設備の堰)

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
構造強度	寸法確認	主要寸法について記録を確認 する。	寸法が許容範囲内であること。
・耐震性	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。

確認事項	確認項目	確認内容	判定基準
	材料確認	実施計画に記載されている主 な材料について確認する。	実施計画のとおりであること。
	寸法確認	実施計画に記載されている外 径・厚さを確認する。	寸法が許容範囲内であること。
構造強度       外観確認         ・耐震性       据付確認         耐圧・       漏えい確認	外観確認	各部の外観を確認する。	有意な欠陥がないこと。
	据付確認	機器の据付位置,据付状態に ついて確認する。	実施計画のとおり施工・据付されて いること。
	耐圧・ 漏えい確認	試験圧力で保持した後,試験 圧力に耐えていることを確認 する。 耐圧試験終了後,耐圧部から の漏えいの有無も確認する。 <sup>*1</sup>	試験圧力に耐え、かつ構造物の変形 等がないこと。 また、耐圧部から著しい漏えいがな いこと。*1
機能・性能	通水確認	通水ができることを確認す る。	通水ができること。

表-14 確認事項(主要配管)

\*1:試験圧力をかけることが困難な個所については、可能な限り高い圧力で耐圧試験を行い、耐圧部からの漏えいがないことを確認したのち、代替検査として非破壊検査(浸透探傷試験)で確認する。

第1棟の設備の溶接部に係る主要な確認事項を表-15,16に示す。

確認事項	確認項目	対象設備	確認内容	判定基準
溶接検査	材料検査	<ol> <li>① 分析廃液中間受槽</li> <li>② 分析廃液受槽 A~C</li> <li>③ 塩酸含有廃液受槽</li> </ol>	使用する材料が,溶接 規格等に適合するも のであり,溶接施工法 の母材の区分に適合 するものとする。	使用する材料が, 溶接規格等に適合 するものであり, 溶接施工法の母材 の区分に適合する ものであること。
	開先検査	<ol> <li>① 分析廃液中間受槽</li> <li>② 分析廃液受槽 A~C</li> <li>③ 塩酸含有廃液受槽</li> </ol>	開先形状等が溶接規 格等に適合するもの であることを確認す る。	開先形状等が溶接 規格等に適合する ものであること。
	溶接作業検査	<ol> <li>① 分析廃液中間受槽</li> <li>② 分析廃液受槽 A~C</li> <li>③ 塩酸含有廃液受槽</li> </ol>	あらかじ加工 お な お ま な た な た た た た た た た た た お た お た た た た た た た た た た た た た	あらかじめ確認さ れた溶接施工法及 び溶接士により溶 接施工をしている こと。
	非破壊試験	<ol> <li>① 分析廃液中間受槽</li> <li>② 分析廃液受槽 A~C</li> <li>③ 塩酸含有廃液受槽</li> </ol>	溶接部(最終層)につ いて非破壊検査(浸透 探傷検査)を行い,そ の試験方法及び結果 が溶接規格等に適合 するものであること を確認する。	溶接部(最終層) について非破壊検 査(浸透探傷検査) を行い,その試験 方法及び結果が溶 接規格等に適合す るものであるこ と。
	耐圧・ 漏えい検査 外観検査	<ol> <li>① 分析廃液中間受槽</li> <li>② 分析廃液受槽 A~C</li> <li>③ 塩酸含有廃液受槽</li> </ol>	検査圧力で保持した 後,検査圧力に耐えて いること及び耐圧部 から漏えいがないこ とを確認する。	検査圧力で保持し た後,検査圧力に 耐えていること, 耐圧部から漏えい がないこと及び外 観上,傷・ヘこみ・ 変形等の異常がな いこと。

表-15 確認事項(分析廃液中間受槽,分析廃液受槽 A~C, 塩酸含有廃液受槽)

確認事項	確認項目	対象設備	確認内容	判定基準
溶接検査	材料検査	分析廃液中間受槽出口か ら分析廃液移送ポンプ入 口までの外径 61 mm以上 の主要配管	使用する材料が,溶接 規格等に適合するも のであり,溶接施工法 の母材の区分に適合 するものとする。	使用する材料が, 溶 接規格等に適合する ものであり, 溶接施 工法の母材の区分に 適合するものである こと。
	開先検査	分析廃液中間受槽出口か ら分析廃液移送ポンプ入 口までの外径 61 mm以上 の主要配管	開先形状等が溶接規 格等に適合するもの であることを確認す る。	開先形状等が溶接規 格等に適合するもの であること。
	溶接作業検査	分析廃液中間受槽出口か ら分析廃液移送ポンプ入 口までの外径 61 mm以上 の主要配管	あらかじめ確認され た溶接加容法又は なるなれたプロセスを有する溶接施 する。あらかじめ確認 された行われている ことを確認する。	あらかじめ確認され た溶接施工法及び溶 接士により溶接施工 をしていること。
	非破壊試験	分析廃液中間受槽出口か ら分析廃液移送ポンプ入 口までの外径 61 mm以上 の主要配管	溶接部(最終層)につ いて非破壊検査(浸透 探傷検査)を行い,そ の試験方法及び結果 が溶接規格等に適合 するものであること を確認する。	溶接部(最終層)につ いて非破壊検査(浸 透探傷検査)を行い, その試験方法及び結 果が溶接規格等に適 合するものであるこ と。
	耐圧・ 漏えい検査 外観検査	分析廃液中間受槽出口か ら分析廃液移送ポンプ入 口までの外径 61 mm以上 の主要配管	検査圧力で保持した 後,検査圧力に耐えて いること及び耐圧部 から漏えいがないこ とを確認する。*1	検査圧力で保持した 後,検査圧力に耐え ていること,耐圧部 から漏えいがないこ と及び外観上,傷・へ こみ・変形等の異常 がないこと。*1

表-16 確認事項(主要配管)

\*1:試験圧力をかけることが困難な個所については、可能な限り高い圧力で耐圧試験を行い、耐圧部からの漏えいがないことを確認したのち、代替検査として非破壊検査(放射線透過試験)で確認する。

別冊 21

放射性物質分析・研究施設第1棟に係る補足説明

I 放射性物質分析・研究施設第1棟の構造強度について

1. 基本方針

1.1 強度評価の基本方針

放射性物質分析・研究施設第1棟を構成する設備(機器,配管等)のうち,「実用発電用原子炉及びその附 属施設の技術基準に関する規則」において、クラス3に位置付けられる機器,配管は、「発電用原子力設備規 格 設計・建設規格 JSME S NC-1-2005 (2007 年追補版含む。)(日本機械学会 2007 年9月)」(以下「設計・ 建設規格」という。)に基づく設計・検査を行う。

#### 2. 強度評価

2.1 分析廃液中間受槽

2.1.1 評価結果

(1) 胴の厚さの評価

the second s			
胴板名称			(1) 胴板
材料			SUS316L
水頭	Н	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
胴の内径	Di	(m)	2.00
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S.	(MPa)	108
継手効率	η		0.70
継手の種類			突合せ両側溶接
放射線検査の有無			<b>—</b>
必要厚さ	t 1	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
必要厚さ	*ta	(mm)	
tı, t₂, t₃の大きい値	t	(nm)	1.60
呼び厚さ	tso	(mm)	9.00
最小厚さ	ts	(mm)	6. 55
評価:ts≧t, よって十⁄	うである。		

\*t3:設計・建設規格が定める値

(2) 底板の厚さの評価

a. 底板の形状

底板名称			(1) 鏡板
鏡板の外径	Doc	(mm)	
鏡板の中央部における内面の半	雀 R	(mm)	2000. 00
鏡板のすみの丸みの内半径	r	(mm)	
3• t c o	•	(mm)	
0.06 · Doc		(mm)	

b. 底板の厚さ

1			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
底板名称			(1) 鏡板
材料			SUS316L
最高使用圧力	Р	(MPa)	0, 03
最高使用温度		(°C)	66
胴の内径	Di	(mm)	2000. 00
さら形鏡板の形状による係数	W		
許容引張応力	S.	(MPa)	• 108
継手効率	 т		1,00
継手の種類			継手無し
放射線検査の有無			in the second
必要厚さ	tı	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)	0. 39
呼び厚さ	tco	(mm)	9.00
最小厚さ	te	(mm)	5. 43
評価・tc>t、よって十分で	*ある。		

(3) 管台の厚さの評価

① 管台(給水入口)

管台名称	. <u>.</u>		(1) 給水入口
材料			SUS316LTP
水頭	H	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	- η·	х.	1.00
<b>継手の</b> 種類			※手無し
放射線検査の有無		,	
必要厚さ	t 1	(mm)	
必要厚さ	t' 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(aun)	1. 70
呼び厚さ	tno	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	3, 13
評価:tn≧t、よって+	一分である。		

② 管台(攪はん液入口)

管台名称	• • • •		(2)	) <b>攪</b> はん液	<u>入口</u>	•	
材料	•		····	SUS316LTP	· · ·		<u></u>
水頭	H	(m)					
<b>最</b> 高使用温度		(°C)	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	66		•	
管台の内径	Di	(m)					
液体の比重	ρ		 	1,00	1 A		
許容引張応力	S	(MPa)		108			<u> </u>
継手効率	η		· · · · ·	1.00	-	- 2	
継手の種類				継手無し			
放射線検査の有無				·			· ·
必要厚さ	· t.1.	(mm)					
必要厚さ	t 2.	(mm)					
t1, t2の大きい値	t	(mm)		2. 20	1		· .
呼び厚さ	tno	(nm)					
最小厚さ	tn.	(mm)		2.40			
評価: tn≧t, よって十	分である。						

③ 管台 (オーバーフロー)

· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			
管台名称			(3) オーバーフロー
材料			SUS316LTP
水頭	H	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ.		1. 00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		1.00
継手の種類			
放射線検査の有無	· ·		·
必要厚さ	tı.	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)	3. 50
呼び厚さ	tno	(nm)	
最小厚さ	tn	(mm)	4. 01
評価: t n ≧ t, よって-	ト分である。		

④管台(廃液出口)

	•			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
管台名称		1. T. A.		(4) 廃液出口	
材料				SUS316LTP	
水頭	Н	(m)			
最高使用温度	· · ·	(°C)		66 、	,
管台の内径	Di	(m)			
液体の比重	ρ			1.00	
許容引張応力	S	(MPa)		108	· · · · ·
継手効率	η	,		1.00	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
継手の種類				継手無し	
放射線検査の有無					
必要厚さ	t ı	(mm)			
必要厚さ	t 2	(mm)			
t 1, t 2の大きい値	t.	(nna)		2. 70	
呼び厚さ	tno	(mm)			
最小厚さ	tъ	(mm)		3. 75	·*.
評価:tn≧t, よって-	ト分である。		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		·

## ⑤ 管台(回収漏えい液入口)

管台名称			(5) 回収漏えい液入口
材料			SUS316LTP
水頭	H	· (m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		1.00
継手の種類			
放射線検査の有無			
必要厚さ	t ı	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	. t	(mm)	1. 40
呼び厚さ	tno	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	2. 40
評価:tn≧t, よって+	分である。		

2.1.2 評価結果まとめ

評価結果を表-1 に示す。必要厚さを満足しており、十分な構造強度を有すると評価している。

	F1 - 77 010 dibi - 1 424		
機器名称	評価項目	必要厚さ (mm)	最小厚さ (mm)
· ·	(1) 胴板の厚さ	1. 50	6, 55
	(2) 底板の厚さ	0. 39	5. 43
	(3) 管台の厚さ (給水入口)	1. 70	3. 13
分析廃液中間受槽	(3) 管台の厚さ (攪はん液入口)	2. 20	2. 40
	(3) 管台の厚さ (オーバーフロー)	3. 50	4. 01
	<ul><li>(3) 管台の厚さ</li><li>(廃液出口)</li></ul>	2. 70	3. 75
	(3) 管台の厚さ (回収漏えい液入口)	1. 40	2. 40

表-1 分析廃液中間受槽の評価結果(板厚)

2.2 分析廃液受槽 A~C

2.2.1 評価結果

(1) 胴の厚さの評価

胴板名称		ŀ	(1) 胴板
材料	·		SUS316L
水頭	Н	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
胴の内径	D	(m)	3.80
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		0. 70
継手の種類			突合せ両側溶接
放射線検査の有無		]	
必要厚さ	t 1	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
必要厚さ	* t 3	(mm)	
t 1, t 2, t 3の大きい値	t	(mm)	1.50
呼び厚さ	tso	(mm)	9.00
最小厚さ	ts	(mm)	6. 57
評価: ts≧t, よって十分	うである。	<u> </u>	

\*ta:設計・建設規格が定める値

(2) 底板の厚さの評価

a. 底板の形状

底板名称	• •		(1) 鏡板
 鏡板の外径	Doc	(mm)	
鏡板の中央部における内面の当	径 R	(mm)	3800.00
鏡板のすみの丸みの内半径、	r	(mm)	
3·tco		(mm)	
0.06 · D o c		(mm)	

b. 底板の厚さ

底板名称			(1) 鏡板
材料			SUS316L
最高使用圧力	Р	(MPa)	0, 03
<b>最</b> 高使用温度		(°C)	66
胴の内径	Di	(mm) -	3800.00
さら形鏡板の形状による係数	W		
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		0. 70
継手の種類			突合せ両側溶接
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	(mn)	
必要厚さ	t 2	(inm)	
tュ, tュの大きい値	t	(mm)	1. 33
呼び厚さ	t c'o	(mm)	9.00
最小厚さ	tc	(mm)	4.45
評価:tc≧t, よって十分で	ある。		

別冊 21-7

(3) 管台の厚さの評価

① 管台(給水入口)

	A	· · · ·	
管台名称		· · ·	(1) 給水入口
材料			SUS316LTP
水頭	Н	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1, 00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		1.00
継手の種類	, ` , `		
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	(nm) ·	
必要厚さ	t 2 :	(num)	
tュ, t₂の大きい値	t	(mm) ·	1. 70
呼び厚さ	tno	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	3. 13
評価; tn≧t, よって-	├分である。		

② 管台 (攪はん液入口)

管台名称			(2) 攪はん液入口
材料			SUS316LTP
水頭	Ή	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		1.00
継手の種類	•		継手無し
放射線検査の有無			<u> </u>
必要厚さ	_t 1	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)	2. 70
呼び厚さ	tno	(nm)	
最小厚さ	tn	(mm)	y <b>3. 7</b> 5 i
評価:tn≧t,よって┤	├分である。		

③ 管台 (オーバーフロー)

管台名称			(3) オーバーフロー
材料			SUS316LTP
水頭	H	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ.	· · ·	1.00
許容引張応力	. S -	(MPa)	108
継手効率	η		1,00
継手の種類	- · · · ·		継手無し
放射線検査の有無			
必要厚さ	tı	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(лад)	2.20
呼び厚さ	tno	(mm)	
最小厚さ	tn	`(mm)	2. 40
評価: tn≧t, よって+	一分である。		

④ 管台 (廃液出口)

管台名称			- (4) 廃液出口
 材料			SUS316LTP
水頭	· H	(m)	
最高使用温度	· · ·	(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
 液体の比重	ρ	· ·	1.00
許容引張応力	S	(MPa)	108
継手効率	η		1.00
<b>継手の種類</b>			継手無し
	· ·		<u> </u>
必要厚さ	tı	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)	3. 50
呼び厚さ	tno	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	4. 45
評価:tn≧t, よって	十分である。		

# ⑤ 管台 (回収漏えい液入口)

管台名称	称			(6) 回収漏えい液入口		
材料	<u></u>		S	JS316LTP		
水頭	H	(m)				
最高使用温度		(°C)		56		
管台の内径	Di	(m)				
液体の比重	ρ		· · · · · · ·	1.00		
許容引張応力	S	(MPa)	1	08	•	
継手効率	η			1.00		
継手の種類						
放射線検査の有無				· · ,		
必要厚さ	tı.	(mm)				
必要厚さ	t 2	(mm)				
tュ, tュの大きい値	t	(mm)		1.40		
呼び厚さ	. tno	(nm)				
最小厚さ	tn	(mm)		2.40	· · · ·	
評価:tn≧t, よって-	十分である。					

## (4) 開放タンクの穴の補強計算

部材名称	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		(1) 廃液出口
鏡板材料			SUS316L
管台材料	• .		SUS316LTP
最高使用圧力	P	(MPa)	0. 03
最高使用温度		(°C)	66
鏡板の許容引張応力	Sc ·	(MPa)	108
管台の許容引張応力	Sn	(MPa)	108
穴の径	d	(mm)	105.40
管台が取り付く穴の径	d w	(mm)	
鏡板の最小厚さ	tc	(mm)	
管台の最小厚さ	tn	(nm)	
鏡板の継手効率	η		1.00
係数	F		1.00
鏡板の中央部における内半径	R	(mm)	3800.00
鏡板の計算上必要な厚さ	tcr	(mm)	
管台の計算上必要な厚さ	tnr	(mm)	
穴の補強に必要な面積	Ar	(mm <sup>2</sup> )	63. 37
補強の有効範囲	X1	(mn)	
補強の有効範囲	X 2	(mm)	
補強の有効範囲	Х	(mm)	
補強の有効範囲	Y1 .	(mm)	
管台の外径	Don	(mm)	
溶接寸法	Lı	(mm)	
溶接寸法	L4	(mm)	
鏡板の有効補強面積	<u>A1</u>	(mm <sup>2</sup> )	
管台の有効補強面積	A.2	( <u>nm<sup>4</sup>)</u>	
すみ肉溶接部の有効補強面積	As	<u>(mm²)</u>	
補強に有効な総面積	Ao	(mm²)	540. 3
評価: Ao>Ar, よって十分	である。		
L			
部材名称			(1) 廃液出口
大きい穴の補強			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
補強を要する穴の限界径	dj	(mm)	1000.00
評価:d≦dj,よって大きレ	<b>穴の補強</b>	計算は必	要ない。

溶接部にかかる荷重	W1	(N)		
溶接部にかかる荷重	W 2	(N)		
溶接部の負うべき荷重	W	· (N)	$-3.639 \times 10^4$	
評価:W<0, よって溶技	毎部の強度計算	算は必要ない。		
<u> 以上より十分である</u>	5			

別冊 21-11

#### 2.2.2 評価結果まとめ

評価結果を表ー2及び表-3に示す。必要厚さ等を満足しており、十分な構造強度を有すると評価している。

機器名称	評価項目	必要厚さ (mm)	最小厚さ (mm)
	(1) 胴板の厚さ	1. 50	6. 57
	(2) 底板の厚さ	1. 33	4. 45
	<ul><li>(3) 管台の厚さ</li><li>(給水入口)</li></ul>	1. 70	3. 13
分析廃液受槽 A~C	<ul><li>(3) 管台の厚さ</li><li>(攪はん液入口)</li></ul>	2. 70	3. 75
	<ul><li>(3) 管台の厚さ</li><li>(オーバーフロー)</li></ul>	2. 20	2. 40
	(3) 管台の厚さ (廃液出口)	3. 50	4. 45
	<ul><li>(3) 管台の厚さ</li><li>(回収漏えい液入口)</li></ul>	1. 40	2. 40

表-2 分析廃液受槽 A~C の評価結果(板厚)

表-3 分析廃液受槽 A~C の評価結果(穴の補強)

機器名称	評価項目	評価結果		
		補強に必要な 面積(mm <sup>2</sup> )	補強に有効な 総面積(mm <sup>2</sup> )	
	· · · ·	63. 37	540. 3	
分析廃液受槽 A~C	鏡板の穴 (廃液出口)	大きな穴の補強を 要しない最大径(mm)	穴の径(mm)	
		1000.00	105. 40	
		溶接部の負うべき	予想される破断箇所の	
		荷重(N)	<u>強</u> さ(N)	
		−3. 639×10 <sup>4</sup>	_ *	

※ 溶接部の負うべき荷重が負であり溶接部の強度計算は不要

### 2.3 塩酸含有廃液受槽

2.3.1 評価結果

(1) 胴の厚さの評価

胴板名称			(1) 胴板
材料			SM400A
水頭	H	(m)	
最高使用温度	· .	(°C)	66
胴の内径	D.i	(m)	0. 90
液体の比重	ρ		1,00
許容引張応力	S	(MPa)	100
継手効率	η		0. 70
継手の種類			突合せ両側溶接
放射線検査の有無			he-the-
必要厚さ	t 1	(mm) <sup>*</sup>	
必要厚さ	t 2	(mm)	
必要厚さ	*ts	(aun)	
t1, t2, t3の大きい値	t	(mm)	3. 00
呼び厚さ	tso	(mm)	9.00
最小厚さ	ts	(mm)	6, 51
評価:ts≧t,よって十分	うである。		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·

\*t₃:設計・建設規格が定める値

### (2) 底板の厚さの評価

a.底板の形状

底板名称			(1) 鏡板	
鏡板の外径	Doc	(mm)		
鏡板の中央部における内面の半	径 R	(mm)	900.00	· · ·
鏡板のすみの丸みの内半径	ŕ	(mm)		
3.• t c o	· · · · ·	(mm)		
0,06 · Doc		(mn)		

b. 底板の厚さ

底板名称			(1) 鏡板
材料			SM400A
最高使用圧力	P	(MPa)	0, 02
最高使用温度		(°C)	66
胴の内径	Di	(mm)	900.00
さら形鏡板の形状による係数	W		
許容引張応力	S ·	(MPa)	100
継手効率	η		1.00
継手の種類			
放射線検査の有無			— · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
必要厚さ	t 1	(nm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(mra)	0.11
呼び厚さ	tco	(mni)	9. 00
最小厚さ	tc	<u>(</u> mm)	5. 61
評価:tc≧t,よって十分で	ある。	· .	

(3) 管台の厚さの評価

① 管台 (オーバーフロー)

管台名称		)		(1) オーバーフロー	,
材料	材料			STPT410	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
水頭	H	(m)			
最高使用温度	· ·	(°C)		66	
管台の内径	Di	(m)			
液体の比重	΄ ρ	·		1,00	
許容引張応力	S	(MPa)	•	103	
継手効率	η		1	1.00	
継手の種類		I		継手無し	
放射線検査の有無		1			
必要厚さ	t 1	(mm)			
必要厚さ	• t 2	(mm)			
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)		2. 40	
呼び厚さ	tno.	(mm)		ويتقاد ويستعن أغلم	
最小厚さ	tn	(mm)		2. 40	· · · ·
評価: t n≧ t, よって-'	 +分である。				- ·· ·

② 管台(廃液出口)

管台名称			(2) 廃液出口
材料		- 	STPT410
水頭	H	(m)	
最高使用温度	· · · ·	(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1, 00
許容引張応力	S	(MPa)	103
継手効率	η		1.00
継手の種類	· · · ·		##手無し
放射線検査の有無	· · ·	)	_
必要厚さ	tı	(nm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)	1.70
呼び厚さ	tno	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	1.90
評価:tn≧t, よって十	 分である。		

#### ③ 管台(回収漏えい液入口)

海山友好			· · ·	(9)	同时调查下	জন্ম ল		<u> </u>
				(0)	凹収備たい			<u> </u>
材料					· STPT410		•	
水頭	H	(m)						
最高使用温度		(°C)			66			
管台の内径	Di	(m)						
液体の比重	ρ			-	1.00			÷.,
許容引張応力	S	(MPa)			103	•		
継手効率	η			· · · ·	1,00			
継手の種類			•		 継手無し			
放射線検査の有無								· · ·
必要厚さ	tı	(mm)						
必要厚さ	t 2	(mm)						
t 1, t 2の大きい値	t	(mm)	1		1,70		•	, ,
呼び厚さ	tno	. (mm)						
最小厚さ	tn	(mm)			1.90			
評価:tn≧t, よって+	分である。			· ·				

2.3.3 評価結果まとめ

評価結果を表-4に示す。必要厚さを満足しており、十分な構造強度を有すると評価している。

機器名称	評価項目	必要厚さ (mm)	最小厚さ (mm)
	(1) 胴板の厚さ	3. 00	6. 51
	(2) 底板の厚さ	0. 11	5. 61
塩酸含有廃液受槽	(3) 管台の厚さ (オーバーフロー)	2. 40	2. 40
	(3) 管台の厚さ (廃液出口)	1. 70	1. 90
. , , .	<ul><li>(3) 管台の厚さ</li><li>(回収漏えい液入口)</li></ul>	1. 70	1.90

表-4 塩酸含有廃液受槽の評価結果(板厚)

別冊 21-16

### 2.4 設備管理廃液受槽 A, B

2.4.1 評価結果

(1) 胴の厚さの評価

胴板名称			(1)胴板
材料			SUS304
水頭	`, H	(m)	
最高使用温度	-	(°C)	66
胴の内径	Di	(m)	3.80
液体の比重 	ρ		1.00
許容引張応力	S *	(MPa)	126
継手効率	η	•	0. 70
継手の種類		-	突合せ両側溶接
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	(mm)	
必要厚さ	t <sub>2</sub>	(mm)	
必要厚さ	* t 3	(mm)	
t <sub>1</sub> , t <sub>2</sub> , t <sub>3</sub> の大きい値	t	(mm)	1.50
呼び厚さ	t so	(mm)	9,00
最小厚さ	ts	(mm)	6. 57
評価: t s ≧ t , よって十分	うである。		

\*t₁:設計・建設規格が定める値

## (2) 底板の厚さの評価

a. 底板の形状

底板名称			(1) 鏡板
鏡板の外径	Doc	(mm)	
鏡板の中央部における内面の半径	R	(mm) ·	3800.00
鏡板のすみの丸みの内半径	r		
3·tco	· · _ ·	(mm) <sup>-</sup>	
0.06 · Doc		(mm)	

b. 底板の厚さ

			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
底板名称		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	(1)鏡板
材料			SU\$304
最高使用圧力	Р	(MPa)	0. 03
最高使用温度		(°C)	66
胴の内径	Di		3800.00
さら形鏡板の形状による係数	W		
許容引張応力	S S	(MPa)	126
継手効率	η		0. 70
継手の種類			突合せ両側溶接
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	(mu)	
必要厚さ	t <sub>2</sub>	(mm)	
t <sub>1</sub> , t <sub>2</sub> の大きい値	t	(mm)	1.14
呼び厚さ	tco	(mm)	9.00
最小厚さ	tc	(mm)	4. 45
評価: $t_c \ge t$ , よって十分であ	<u>らる。</u>		

(3) 管台の厚さの評価

① 管台(給水入口)

管台名称			(1) 給水入口
材料			SUS304TP
水頭	Н	(m)	
最高使用温度	• .	(°C)	66
管台の内径	Di_	(m)	
液体の比重	ρ		1. 00
許容引張応力	S	(MPa)	126
継手効率	η		1.00
継手の種類			継手無し
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	(1111)	
必要厚さ	t <sub>2</sub>	(mm)	
t <sub>1</sub> , t <sub>2</sub> の大きい値	t	(mm)	1.70
呼び厚さ	t no	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	3. 13
評価: tn≧ t, よって十分 <u>で</u> あ	らる。		

② 管台 (攪はん液入口)

		· · · ·	
管台名称	-		(2) 攪はん液入口
			SUS304TP
水頭	· H	(m)	
最高使用温度	 i	(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	126
継手効率	η		1.00
継手の種類			継手無し
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	( <u>mm</u> )	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t <sub>1</sub> , t <sub>2</sub> の大きい値	t	(mm)	2.70
呼び厚さ	t no	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	3, 75
評価: tn≧ t, よって	十分である。	•	

### ③ 管台 (オーバーフロー)

•			
管台名称	•		(3) オーバーフロー
材料			SUS304TP
水頭	H	(m)	
最高使用温度		(°C)	. 66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	126
継手効率	η		1.00
継手の種類			継手無し
放射線検査の有無			
必要厚さ	t 1	(mm)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t <sub>1</sub> , t <sub>2</sub> の大きい値	t	(mm)	2. 70
呼び厚さ	t no	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	4. 01
評価: tn≥t, よって十分でる	ある。		

④管台(廃液出口)

(4) 廃液出口 管台名称 SUS304TP 材料 水頭 Η (m) 最高使用温度 (°C) 66 f 管台の内径 Di (m) 1.00 液体の比重 ρ 許容引張応力 S (MPa) 126 1.00 継手効率 η 継手の種類 継手無し r 放射線検査の有無 必要厚さ t ı (mm) 必要厚さ 't 2 (mm) 3.50 t<sub>1</sub>, t<sub>2</sub>の大きい値 t (00) 呼び厚さ t no (mm) (mm) 4.45 最小厚さ t n \_\_\_\_\_ 評価: t n≧ t , よって十分である。

別冊 21-20

# ⑤ 管台 (回収漏えい液入口)

管台名称			(5) 回収漏えい液入口
材料			SUS304TP
水頭	Н	(m)	
最高使用温度		(°C)	66
管台の内径	Di	(m)	
液体の比重	ρ		1.00
許容引張応力	S	(MPa)	126
継手効率	η		1.00
継手の種類			継手無し
放射線検査の有無			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
必要厚さ	t ı	(1111)	
必要厚さ	t 2	(mm)	
t <sub>1</sub> , t <sub>2</sub> の大きい値	t.	(mm)	1. 40
呼び厚さ	t no	(mm)	
最小厚さ	tn	(mm)	2. 40
評価: tn≧t, よって十分であ	ある。		

## (4) 開放タンクの穴の補強計算

部材名称			(1) 廃液出口
鏡板材料		1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 - 1997 -	SUS304
管台材料			SUS304TP
最高使用圧力	Р	(MPa)	0. 03
最高使用温度	÷.	(°C)	
鏡板の許容引張応力	Sc	(MPa)	126
管台の許容引張応力	Sn.	(MPa)	126
穴の径	d		105. 40
管台が取り付く穴の径	d w	(1111)	
鏡板の最小厚さ	tc	(mm)	
管台の最小厚さ	tn	(mm)	
鏡板の継手効率	η		1.00
係数	F		1.00
鏡板の中央部における内面の半径	R	(mm)	3800.00
鏡板の計算上必要厚さ	t cr	(mm)	
管台の計算上必要厚さ	tnr	(mm)	
穴の補強に必要な面積	Ar	(mm <sup>2</sup> )	48.49
補強の有効範囲	Xı	(mm)	
補強の有効範囲	X.2	(mm)	
補強の有効範囲	X	(mm)	
補強の有効範囲	Y <sub>1</sub>	(mm)	
管台の外径	Don	(mm)	
溶接寸法	$L_1$	(mm)	
溶接寸法	L 4	(mm)	
	· · ·		
鏡板の有効補強面積	$A_1$	$(mm^2)$	
管台の有効補強面積	$A_2$	(mm <sup>2</sup> )	
すみ肉溶接部の有効補強面積	A <sub>3</sub>	(mm <sup>2</sup> )	
補強に有効な総面積	A <sub>0</sub>	( <u>mm</u> <sup>2</sup> )	555. 1
評価: A <sub>0</sub> >Ar, よって十分である	5.		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·

部材名称			(1) 廃液出口
大きい穴の補強			
補強を要する穴の限界径	d j	(mm)	1000.00
評価:d≦dj, よって大きいワ	ての補強計算	算は必要	ない。
溶接部にかかる荷重	$W_1$	(N)	
溶接部にかかる荷重	W <sub>2</sub>	(N)	
溶接部の負うべき荷重	W	(N)	$-4.636 \times 10^4$
評価:W<0,よって溶接部の外	鱼度計算は必	必要ない。	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
以上より十分である。			·

別冊 21-22

#### 2.4.2 評価結果まとめ

評価結果を表-5及び表-6に示す。必要厚さ等を満足しており、十分な構造強度を有すると評価している。

機器名称 評価項目		必要厚さ	最小厚さ		
		(mm)	(mm)		
	(1) 胴板の厚さ	1.50	6. 57		
	(2) 底板の厚さ	1.14	4. 45		
	(3) 管台の厚さ	1.70	3. 13		
設備管理廃液 受槽 A, B	(給水入口)	1.70			
	(3) 管台の厚さ	. 9.70	3. 75		
	(攪はん液入口)	2. 10			
	(3) 管台の厚さ	9.70			
	(オーバーフロー)	2.10	4.01		
	(3) 管台の厚さ	Э. ГО	4. 45 2. 40		
	(廃液出口)	3. 50			
	(3) 管台の厚さ	1 40			
	(回収漏えい液入口)	1. 40			

表-5 設備管理廃液受槽 A, B の評価結果(板厚)

#### 表-6 設備管理廃液受槽 A, B の評価結果(穴の補強)

機器名称	評価項目	評価結果		
		補強に必要な	補強に有効な	
		面積(mm²)	総面積(mm²)	
		48.49	555. 1	
	大きな穴の補強を	<b>☆の役(</b> )		
衣佣官理免液 ∞.抽∧ □	「備管理発液」 頻板の八 受槽 A, B (廃液出口)	要しない最大径(mm)	八の揺(1111)	
文作[A, D		1000.00	105. 40	
<b>v</b>		溶接部の負うべき	予想される破断箇所の	
X		荷重(N)	強さ(N)	
· · ·		$-4.636 \times 10^{4}$	*	

※ 溶接部の負うべき荷重が負であり溶接部の強度計算は不要
2.5.1 評価結果 2.5 土敷配領

		最高使用圧力	最高使用	外径	公称	,	許容引張応力			יז ( נ ]	最小厚さ	必要厚な	
	No.	<u>م</u>	這 例	D°	きして	材料	S	継于幼爷	а В	「「「「」」の「」」の「「」」の「」では、「」」の「」」では、「」」の「」」では、「」」の「」」の「」」の「」」の「」」の「」」の「」」の「」」の「」」の「」」	t s	د	
		(MPa)	(C)	, (uuu)	um)	·	(MPa)	, ,		い計谷浜	(mm)	(mm)	
		0.98 *1	66	76.3	5.20	SUS316LTP	. 108	1		12.5%	4. 55	0.35	
. *	2	0.98 *1	66	48.6	3.70	SUS316LTP	108	1		0.5mm	3. 20	0. 22	
	3	大気压+Vac. *2	99	60.5	3.90	SUS316LTP	108	1		0. 5mm	3.40	0.54	
	4	大気圧+Vac. *2	99	60.5	3.90	SUS304TP	126	, 1		0. 5mm	3.40	0.54	
	最小馬	厚さが必要厚さ以上であり	、十分である	۰ ۵					•	•.			

\*1 内面に圧力を受ける管

\*2 外面に圧力を受ける管,最高使用圧力 0.10船a

\*3 設計・建設規格 付録材料図表 Part7 図 1, 図 11 及び図 14 より求めた値 別冊 21-24

#### 1. 耐震性評価

1.1 鉄セル

鉄セルについて、地震による転倒モーメントと自重による安定モーメントを算出し、それらを比較する ことで転倒評価する。

- (1) 記号の説明
- ① 転倒評価

記号	記号の説明	単位
m	機器質量	kg
g	重力加速度	m/s²
Н	固定面から重心までの距離	mm
L	転倒支点から機器重心までの距離	mm
Сн	水平方向設計震度	· _

(2) 計算方法

① 転倒評価

地震による転倒モーメント: M<sub>1</sub>=C<sub>H</sub> m · g · H 自重による安定モーメント: M<sub>2</sub>=m · g · L



# (3) 設計条件

① 転倒評価

松四友孙	重力加速度	水平方向設計震度	
惯	.g (m/s²)	Сн	
	9, 80665	0. 36	
(セル No.1, No.4 インナーボックス)	0100000		
鉄セル	9, 80665	0.36	
(セル No.2, No.3 インナーボックス)			
鉄セル	9 80665	0.36	
(全体)	5.0000		

# (4) 機器要目

# ① 転倒評価

機器名称	機器質量	据付面から重心まで の距離	重心とボルト間の水 平方向距離
	(кд)	(mm)	(mm)
鉄セル			
(セル No.1, No.4			
インナーボックス)			
鉄セル			
(セル No.2, No.3			
インナーボックス)			
鉄セル			
(全体)			

(5) 評価結果

① 転倒評価

	部位	項目				
鉄セル						
(セル No.1, No.4	本体′	転倒	0.36	$1.856 \times 10^{7}$	$4.936 \times 10^{7}$	. N•mm
インナーボックス)			· .		· .	
鉄セル	-					
(セル No.2, No.3	本体	転倒	0.36	7.026 $\times 10^{6}$	$1.524 \times 10^{7}$	`N∙mm
インナーボックス)		·		· .		
鉄セル		志伝い	0.26	$9.202 \times 10^{9}$	$4.450 \times 10^{9}$	Nam
(全体)	141	較用	0.30	2. 505 ^ 10	4.450×10	14 - 11011

		X 重	I. 60			用板	, ,	,		× × × + + ×	<u>ь</u>					· ·
		周围凝绕道度 (C)	40	 			В Сн Сн		7		×	D	* •	(		
		最高使用温度(CC)	66			¢ 	<u>,</u>		. om	4						
		最髙俟用圧力 (MPa)	静水頭			ر عمل (سم)	-		M s (N·mu)	I		(温祉水ルト) (MPa) A		•. •	· · · . :	
-		5 向 談 計 震 痰			•	2 (IIII)			거 (메)			(基礎ボルト) F (UPa)		· ·	- !	D3 D3 カート間口部の形状
		赛度 鉛直力		-		5 G s			و آها (۱۹۹۹)			記録 光 ト ト) Su (MPa)			· · · · · · ·	́Р́,
		、 平 方 向 鵔 <b>計</b>	Сн= 0.36			E.e. (MPa) (MP		-	о ч О р е ч О р е ч О			カート) Sy(選				
		8 期 (s) ☆ 1 鉛通方向 ☆				E (MPa)			о (¶			1-1) F(ス)			•	
		<u>国有</u> 水平方向	-			t E			я		-	ት) Su(スታ መየ				
		据付援所	3質分析研究施設 11棟 1路	,		<u>،</u> آ			6			S,(スカー   (ICPa)	:			, 
,		고 <sup>오</sup> 참 9	<u> 数</u> 料性 (			<b>آآ</b> د ر	0.6		H I			S (順板) (UPa)			•	-
間受槽		思想致华 道 凝 疏 ()	ß			آ م ا	5000		E D 3			S (明報) (MPa)		·		
析廃液中!	計条件	路名称	<b>殇</b> 液中間受信	器要目		е К К			т ( <b>ня</b> я) - О			(明坂) :			•	•
1.2 分	(I) 殼	<b>\$</b>	分	(2) 核		Å Å			άĴ			S S		-	·	·







	đ	Ŕ	
	•	容	= 15 15
		新	ď,
		Ł	
		较	7
		Ŧ	1) I
		Ъ	#
		<u>ب</u> و	4 5
		菜	161
۲ ۲		4	SUS
K	1	材	¥5
0	)	<b>#</b>	

										(単穴	: MPa)
韻	材	读 存	成	箄	Æ	松	Ł	۲. ۲	&	松	Å
je Jej	棭	SU53161	路 中 七	0	ų.	Ţ		S	a = 15	6	
			 超合	Ω	=	8		£	t = 24	5	
К Г	<u></u> .	<b>SM400A</b>	王結ち申以の祖令もな	<u>, (0</u>	f α f	53) +	- 40 F	<u>, s</u> 1			
			(鹿屈の評価)				ö	04 .	完め期		
		ee rab	引 援 ワ	σ1	II D	1		۰£	\$ == 17	9	
御御か	۲. ۲	00400	せんぼ	1 1	1	5		f,	Þ= 13	2	
オメイ	生活ない	10 4 4 4 10 4									

(म位: Ma) 銘 ゆ れ 尽 力 R ② スカートに生じる応力 铰 响名 震力 直 ち り で で で も で し ろ ろ の で し 卸位 性ら 積よ

뤴묘 왱거

	÷	
	モデスで	
	町球 光 い トリ	
	0	

(单位:MPa)		
生じる応力	0 b= 1	g =q1
③ 基礎ボルトに	目張応力	まぐ哨ぶよ

1 ° 6

大中七回地観に 曲 パート の ら 七 本・2月

		]	الم الج الج			
· 보	1 <sup>-</sup> 00					
周期 第二月 (C)	40					
最高使用简度 (C)	33		" -↑ .	- <b>-</b>	<u>↓</u> ↓ ↓	
最高使用压力 (MPa)	「「」「」」の「」」の「」」の「」」の「」」の「「」」の「」」の「」」の「」」	· · ·	ر معمال)	M.e. (mr.N	<b>Fa</b> )、 	D1
と回殺斗譲度			(mm)	Y (tan)	総ポルト) F (現象 (96) (9	
記録			G s (MPa)	A க (ஸ்ரீ)	(4) (4) (4)	
5 向設計撥度	СН= 0.36		G (MPa)	U b i	Sy(風報ボルト) (MPa)	• • • • • • • • • • • • • • • • • • •
* *		· .	E \$ (Ma)	o م ستا)	スカート) (MPa)	
· 周 期 ( 自 船 商 才向			E (MPa)	De (mm)	μ-ト) F(	
国大学			г. я (шш)	; <b>A</b>	S E (X	
捣牛鶘兕	物質分析研究施設 第1.棟 1.階		ل الستار)	ч ч	S y (X & - F.) (HPa)	
<u>е</u> ж	酸糖性		с 9.0	· H ·	5 (阴板) (MPa)	
現職徴甲士(重要 要 分 ¥	PA		D.i. (mm) 3800	<u>م</u> (آ	(明板) \$	
敬	#A/B/C	, . 	6 (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1)	(jind)	5 <del>0</del> 00	
機器	分析魔液受补	(2) 機器要目	та (kg)	D i	Sy (原板) (IIPa)	

1.3 分析廃液受槽 A~C (1) 設計条件







よる応力 (単位:№a)		21 =91	
③ 基礎ボルトに生し	山、波 応・七	中今部成七	

()单位:mea)

₽.

段

棙

构

R

Ŕ

Ħ

鱡

 $\mathbf{R}$ 

Ŀ.

窠

な

茶

跖

R

论 ②

S⊾= 169

a ₀ =

Þ

**(**∎. ₩

**T9 TESOS** 

橔

 $f_{t} = 245$ 

+ <u>7 \* 0 \* 5</u> 5 1

ק - ( מ sit a si) .

SM400A

- | <del>R</del>K

ч 4-

G \$≡ 10

(爆次元) f s = 176

0.06 ŝ

£sb≓ 135

2

II A P\_

あって剤

SS400

現礎ボルト

すべて許容応力以下である。

ı

(頒石の群街) 三 徴 り

•	1.00											
(如本)	<b>社 入 野 尽 力</b>											
	軸方向応力										g e 1 = \$	
•	围方向応力										-	
	. /	压力	圧力い	чR	震力	ЧR	震力	麋力	躛	ĐÍ.	2	縮
ら	./	К	医腹	្តីស	휮比	お様	もない しょうしょう そうしょう しょう しょう しょう しょう しょう しょう しょう しょう しょう	휚 <sub>넎</sub>	×	鏴	聯	
値るる	/	15 15 40	てちか	- मिन्न स्थिति स्थिति	包影	東橋	E 않	鹿	5	Щ	۲.	Ш
藏生	/	頭	東方	<u>ل</u> ت	* 10	1997 UN	ч,ч	ж.	和		ħ	Υ Υ
新聞	//	*	术 "记	<b>敬</b>	檀고	44. EQ	변고	₽ 7	5 4		∙∢¤	
ଞ୍ଚି	/	都行	最にく	間心	58 L	til tv	組合	¥Υ	R		蝹	Ŀ(

(4) 結 論 ① 固有周期

(s:2	驖			
(唐代	眅			
	ł¢,			
	Ø			
	5	JE	F	
	12	<u>чш</u>	<i>т</i>	
		R	华	
		脖	늰	
	₽	¥	<b>5</b> 8	



				• .	. *								
н Т	1. 00							 ≗ ↑	 ت •				
周囲菜缆蜜度 (C)	01×				, . <del>.</del>		 	່ <sub>ສ</sub>   ບ_ <b>&amp;_</b>	Ш°.	· ▶	· · ·		
聚洛使用温度 (°C)	99	•	-	Z 2 1 (fam?)			凝	<u>л</u>					
& 高使用压力 (MPa)	酢水斑		Kź Kr	دی 2ءد 11) (سال					1	· . ·	基礎ボルト	• • *	
给他方向设計线度			H (m) Kc	As1 As5 Z (am7) (am2)				d = (1281)		ルト) F(基础ポルト)(MPa)			
水平方向設計選送	CH= 0.36		<u></u> Е с <u>Е</u> к (са) (са)	Aşr Asr (ama <sup>1</sup> ) (ana <sup>1</sup> )		·		Ab d1 (mm <sup>2</sup> ) (mm)		5 <sup>y</sup> (解留ポルト) Su (挑編ポ (昭a) (昭a) (昭a)		i	
國 - 如 (s) 鉛値方向			9 (III)	As f (mm)		C ci	1	d (क्रम्		F (閂) 3			
园 右 J 水平方向			G s (KPa)	A 5 (gm <sup>t</sup> )		C et		a (mu)		Su (1991) (187-a)			
撼什場所	性性物質分析研究施設 第1兩 1階		군 s G (MPa) (M7a	Т ст А б (±±т*) (נבתנ"		Cei Cei		с ц т		S <sub>7</sub> ((却) (船11)			
(年上の 数 分 類	3 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1		E (MPa)	ໄຣເ (ໝາ <sup>1</sup> )		K 12				S (J尾拔) (IIPa)			
藏頭感			۲ (التتا) 3.0	t 1 s ź (12mat*)		K 21				u (鼎덕起) (tæa)			
<b>破</b> 昭 名	塩酸含有廢液受槽	(2) 機器要目	ma D: (kg) (m) 900	C1 C3 (mu) (2m)		K11 K12		] г ц ст., (am <sup>4</sup> )		S y (相4版) S (和4版) S (如Pa)			

1.4 塩酸含有廃液受槽
 (1) 設計条件







② 脚に生じる応力

平 七 右	بر تق ع	13	16	18
ð		0 410 -	0 1 H	0 EX-
	鲚			
R	ŗ			
\$ ₹	妆			
東口を	ð.			
িলা শ≜	ŧ			
给证法				
	, Ħ			
	ية. 1			
	ج			
Ŗ	*			
年 才 西 禹 篇 四 上 0 段	щщ С			
¥	97			
	щ			
	歯			
R	<u>,</u>			
<b>る</b>	*			
4 1	-گھ <sup>ر</sup> ،			
▲ 東 学	-9			
line Line	<b></b> 第			
開				
	ਸ਼			
		1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	第27年1月	地域方面
/	自転の方向	こ法国及び	約 1 日 日 日	х オ d 及 O

③ 基礎ボルトに生じる応力

单位:HPa]	<b>斯</b> 达	2	2	2	2	2	2	2	2
`	Υ	= [,	6 a 🗎	1	= =	, s =		= ;	= = = 9
	*	÷	Ĥ	5	Ē	÷	÷	4	4
	Ŕ								
	ĿŔ	w	'n	w	5	8	. 3	9	9
	88. j	Ш	Ц	. u	u		U.	11	Б
	ND.	2	ĭ b≥	4	4	-	9	<u>.</u>	
	· —	Ľ	-	<u> </u>	0	•		Ŭ	
		髩	窶	窎	肁	窎	窎	章	麿
		ച	簺	惫	묦	巖	螱	厳	虱
		÷.	N	e	4	-	61	m	Ψ.
		×	¥	衹	衹	軽	繫	<b>*</b>	, IR
			β	名			5	Æ	L
	1/		哀	40			2	-8	
			亙				臺		
	/ 🕷		₽	ም - ^	·		4	n an	
	/		1	24		L.		45	

繿	周期	
湉	固有	-
(4)	Θ	•

戡			
围			
忄			
₽			
Ê	恒	Ē	
	Ł	Ŗ	
	趹	圓	
Ł	¥	鴿	

③ 応 力

,	•	·.					 -		-
锦	g	e E	圉					地 紀光	まてくす
좌	4	鞍						۲ ۲	も格式
좌	SH40			STPT				À	ち以下で
來	.00	NUA		410				400	5.6
.' ¥2	<u></u> М	1	票	抵	6 梁	臣臣)	١ź	¥	
Ŕ	一般膜	¥	令	た 田 - ユ	令	6 開信).	策ら	ん 断	
如	¢	ø	, D	σsτ	£ьт		٥	1	
33	= 0	1=	s = 1	 -	- 		۹ =	ا م	
皆	l	5	80	C S T	fьı		. 9	2	
ф	•			-	' +	0			
楉				5 ° C	f.	80		יי	
御	S # = 2	S = 2	£ t = 2	۱	 /i	(無次元	: : = ]	F 5 b = 1	
培	31	34	145				.76	35	
4					,				

(单位:NPa)

1.5 分析廃液移送ポンプ A, B (1) 設計条件

5 9 1	耐蔵器計上の		國有關黨	e) (s)		のです。自己の主要で	ポット諸軍 一	最高使用温度	周国環境温度
気を	重要成分類		水平方向	鉛直方向	AVT / JURXA I BOLS		による農康	ĝ	g
分析緊液移送ポンプA/B	<u>щ</u>	故射性物置分析,研究施設 第1棟1階 <sup>*1</sup>			C <sub>4</sub> =0.38	 I	Cr=0.21	<b>9</b> 9	40
		注記 #1: 嘉华階を示す。	•						
	•		2						

(2) 機器要目

		1
Mr.	(N-111)	
뚄	(NPa)	
с Ю	(NPa)	
Ň	(JIPa)	
• •	- -	
	9	
A b	(ana <sup>2</sup> )	
5		
1	(uu)	
ч	(uu)	
8	(kg)	
1	3	<b>አ</b> ጉ ኑ
1	۲	基礎式



_			
() () () ()	QÞ		
	Ψ		
	<b>4</b> 4	ドルト	
	部	基礎之	

纒	R
笳	松
(4)	Θ

 $(C_{H}+C_{p}) \cdot m$ 

5 基礎がい (ங≦ங) ĮĮ, [111

0

ų

R

¢

╉

A~A失视図

すべて許客広力以下である。

1.6 鉄セル・グローブボックス用排気フィルタコニット (1) 計算条件

機器名称	耐震設計上 の 重要度分類	据付場所	国 (	周期 s)	静的 <del>1</del> )	地震力 G)	最高使用温度 (°C)	周囲環境温度 (°C)
鉄セル・グローブボックス用	·	放射性物質	水平方向	鉛直方向	水平方向	鉛直方向	(	
排気フィルタユニット	2 2	がげ・サ代 M 認 第1棟 1階*1	0.010		С <sub>н</sub> =0. 36	1	na	40
注記 *1:基準階を示す。								

(2) 機器要目

				-
	J-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1-1	4	静的地震力によ	: る応力 (MPa)
<b>2</b> 42年	4 4 4	「へらう	算出応力	許客応力
		引張	σ <sup>b</sup> =1	fts=177
基礎ボルト	5540U	もん野	د <sup>ہ</sup> =2	f <sub>sb</sub> =136
すべて許容応力	以下である			

<u>م</u> ٥			q
•			v N
<sup>₽</sup> ₩	д		
· <sub>≖</sub> ←			3
		<u></u>	
¥	- <u>60</u>		- ,
	ਬ		9
۱ ۱			
1		•	
	C − C − U H · B · B · B · B · B · B · B · B · · · · · · · · · ·		



		Ł
	⊯	

#### Ⅲ 第1棟の設備の公称値の許容範囲について

## [鉄セル]

主要寸法(mm)			許容範囲	根	拠
インナーボックス	高さ	1750			
	幅	1500			
	奥行	1500			

## [分析廃液中間受槽]

· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
主要寸法(皿)		許容範囲	根	拠
高さ(外寸)	2689			
胴径 (内寸)	2000			
厚さ	9			

## [分析廃液受槽 A~C]

主要寸法(㎜)		許容範囲	· · ·	根	拠
高さ(外寸)	3391				
胴径(内寸)	3800				
厚さ	9				

#### [塩酸含有廃液受槽]

主要寸法(mm)		許容範囲	•	根拠	
高さ (外寸)	1476				
胴径(内寸)	900				
厚さ	9				

#### [分析廃液移送ポンプA, B]

主要寸法(nm)	-	許容範囲	 拠
高さ	385		
横	685		
たて	530		

#### [設備管理廃液受槽A, B]

主要寸法 (㎜)	۱., t	許容範囲	 根	拠
高さ(外寸)	4191			
胴径(内寸)	3800			
厚さ	9			

## [主要配管]

#### ①分析廃液中間受槽出口から分析廃液移送ポンプ入口まで

主要寸法(皿)	· · · ·	許容範囲	根拠	· · ·
外径	76.3	76.3±1%	JISによる材料公差	
厚さ	5.2	5.2±12.5%	同上	

#### ②分析廃液移送ポンプ出口から分析廃液受槽A~C入口まで

主要寸法(㎜)		許容範囲	根拠
外径	48.6	48.6±0.5	JISによる材料公差
厚さ	3.7	3.7±0.5	同上

### ③分析廃液受槽A~C出口から分析廃液払出口まで

主要寸法(mm)		許容範囲	根拠
外径	60.5	60.5±1%	JISによる材料公差
厚さ	3. 9	3. <u>9</u> ±0.5	同上

### ④設備管理廃液受槽A, B出口から設備管理廃液払出口まで

主要寸法(㎜)	1	許容範囲	根拠
	60. 5	60.5±1%	JISによる材料公差
厚さ	3.9	$3.9\pm0.5$	同上

[鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット]

主要寸法(加加)		許容範囲	根 拠	
高さ	2300			
	· ·			
·····································	1000	•		
奥行	1000	·		

[主要排気管]

①鉄セル排気出口から排気母管まで

主要寸法(㎜)		許容範囲	根拠
外径	60.5	60.5±1%	JISによる材料公差
厚さ	3. 5	3.5±10%	同上

②排気母管

主要寸法 (㎜)		許容範囲	根拠
外径	318.5	318.5±1%	JISによる材料公差
厚さ	4.5	4.5±10%	同上

③排気母管から鉄セル・グローブボックス用排気フィルタユニット入口まで

主要寸法(㎜)		許容範囲	根拠
外径	267.4	$267.4 \pm 1\%$	JISによる材料公差
厚さ	4.0	4.0±10%	同上