島根原子力発電所2号炉 審査資料				
資料番号	PLM-09 改11			
提出年月日	2023年11月22日			

## 島根原子力発電所2号炉高経年化技術評価

# (耐震安全性評価)

補足説明資料

# 2023年11月22日

中国電力株式会社

本資料のうち、枠囲みの内容は機密に係る事項のため公開できません。



目次

1.	概要 ·····	1
2.	基本方針 ·····	1
3.	評価対象と評価手法 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	4
(	1) 評価対象 ·····	4
(	①耐震安全性評価対象機器 ······	4
(	②耐震安全上考慮する必要のある経年劣化事象の抽出 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	4
()	2) 評価手法 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	8
(	①主な適用規格 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	8
(	②耐震安全性評価の評価手法 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	8
(	③工事計画認可補正申請で用いた耐震評価手法等の反映について ・・・・・・・・・・・・・・・・・	10
(:	3) 評価用地震力 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	11
(.	4)評価用地震動・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	11
(	5) 代表の選定 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	15
4.	代表の耐震安全性評価 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	17
(	1) 耐震安全性評価 ••••••••••••••••••••••••••••••••••••	17
(	〕低サイクル疲労 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	17
(	②中性子照射脆化 ••••••••••••••••••••••••••••••••••••	17
(	③照射誘起型応力腐食割れ ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	17
(	④熱時効 ·····	17
(	5摩耗	18
(	⑥腐食(流れ加速型腐食) ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	18
(	⑦腐食(全面腐食)	20
(	⑧動的機能維持に係る耐震安全性評価 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	22
(	⑨制御棒挿入性評価 ····································	23
(	⑩浸水防護施設の耐震安全性評価・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	27
()	2) 現状保全 ······	27
(:	3) 総合評価 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	27
5.	まとめ ・・・・・	27
(	1)審査ガイド等記載事項に対する確認結果 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	27
()	2)施設管理に関する方針として策定する事項 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	32
添	付 炉内構造物の点検記録・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	· 33

- 別紙 1. 建設後の耐震補強について
- 別紙 2. 耐震安全性評価に用いる現行の JEAG4601 以外の値を適用したケースについて
- 別紙 3. 新規制基準適合性に係る工事計画認可等における審査内容の反映について
- 別紙 4. 低サイクル疲労を考慮した耐震安全性評価について
- 別紙 5. 中性子照射脆化を考慮した耐震安全性評価について
- 別紙 6. 流れ加速型腐食を考慮した耐震安全性評価について
- 別紙 7. 機器付基礎ボルトの腐食を考慮した耐震安全性評価について
- 別紙 8. 後打ちアンカの耐震安全性評価について
- 別紙 9. 動的機能維持評価について
- 別紙 10. 機器・配管系の耐震安全性評価に用いた地震力について
- 別紙11. これまでに発生した地震が与える影響について
- 別紙12. 炭素鋼配管の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価について
- 別紙 13. 炭素鋼配管の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価に係る耐震管理厚さについて
- 別紙 14. 疲労割れに対する評価の具体的内容について
- 別紙 15. 機器付基礎ボルトの腐食に対する評価の具体的内容について
- 別紙 16. 初回申請および補正申請の発生応力および許容応力の比較について

#### 流れ加速型腐食を考慮した耐震安全性評価について

腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価については,以下の劣化事象について実施する。

- 1. 配管内面の腐食(流れ加速型腐食)(炭素鋼配管)
- 2. 伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)および摩耗
- 3. 管支持板の腐食(流れ加速型腐食)
- 4. 胴の腐食(流れ加速型腐食)
- 1. 配管内面の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価
  - (1) 評価対象配管の抽出について

配管の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価は,「発電用原子炉設備規格 沸騰 水型原子力発電所 配管減肉管理に関する技術規格(2006年度版)(JSME S NH1-2006)」(以 下,「減肉規格(2006年度版)」という。)において,流れ加速型腐食の可能性が否定できない とされている FAC-2 および FAC-S の箇所を含むラインのうち,炭素鋼配管を評価対象ラインと して選定した。

減肉規格(2006年度版)において溶存酸素濃度を高く保つことで流れ加速型腐食による減 肉を抑制している範囲と定義している FAC-1の範囲については評価対象外とした。また, FAC-2 および FAC-S の範囲のうち,流れ加速型腐食に対して耐性を有する材料(ステンレス鋼,低 合金鋼等)を使用している範囲についても評価対象外とした。

(2) 評価対象モデル数

評価対象として抽出され評価を実施した配管は合計 62 モデルであり,系統および耐震重要 度毎のモデル数を表1に示す。

評価対象配管 (系統名)	耐震重要度	モテ <sup>*</sup> ル数*1		
	S	1		
給水系	B (Ss) *2,*3	1		
	В	12		
原子炉ベントドレン系	S	2		
原子炉隔離時冷却系	S	3		
伯水区	B (Ss) *2	2		
	В	40		
タービングランド蒸気系	В	3		
残留熱除去系	S	3		
補助蒸気系	В	1		

表1 配管内面の腐食(流れ加速型腐食)(炭素鋼配管)の評価対象モデル数

\*1:同一モデル内に複数の系統,耐震重要度が含まれる管があるため,モデル数は一部重複あり \*2:Sクラス設備または常設重大事故等対処設備への波及的影響を考慮して,基準地震動Ssに よる評価を実施した

\*3: 溢水源としない B, C クラス設備に該当するため、基準地震動 Ss による評価を実施した

(3) 評価対象ラインおよび解析モデル

解析モデルは、三次元多質点系はりモデルとし、減肉量を考慮した寸法以外のモデル化の条件は、工事計画認可と同等とする。解析は、計算機コード「HISAP」を使用する。

また,計算機コードを用いた配管の耐震評価では,応力評価に加え,一次+二次応力の許容 応力超過部位に対する疲れ累積係数による評価もあわせて実施する。

(4) 耐震評価条件

耐震評価を行うにあたり使用する地震動は,設置変更許可を受けた基準地震動 Ss (Ss-D, Ss-F1, Ss-F2, Ss-N1, Ss-N2) および弾性設計用地震動 Sd (Sd-D, Sd-F1, Sd-F2, Sd-N1, Sd-N2, Sd-1) に基づく入力地震動を用いた時刻歴応答解析に基づき作成された設計用床応答 スペクトル I を適用する。

なお,評価にあたっては対象モデルの重心位置の上階の設計用床応答スペクトルを適用する。

(5) 評価内容

配管の腐食(流れ加速型腐食)に対しては,超音波厚さ計による肉厚測定等を実施した上で その結果に基づき耐震管理厚さ\*1を管理基準として余寿命を管理し,配管の取替等を検討する こととしている。

耐震安全性評価では、減肉規格(2006年度版)において流れ加速型腐食の発生の可能性が 低いとされている FAC-1 管理範囲以外で、常時流れがあり減肉の想定される範囲については、 減肉が想定される部位に耐震管理厚さまで減肉が生じたと想定して地震時の発生応力を評価した。

- \*1:先行プラントは「耐圧上の必要最小厚さ」または「60年目の想定厚さ」を管理基準としているが、一部系統で流れ加速型腐食を考慮した耐震安全性評価が成立しないことから、「耐震管理厚さ」(=min(40年目の想定厚さ、公称板厚の80%の厚さ))を定め、耐震管理厚さを考慮した配管肉厚管理を実施している。耐震管理厚さの設定経緯および具体的な管理手法等を補紙(6)に示す。
  - (耐圧上の必要厚さを耐震管理厚さが下回る場合,配管肉厚は耐圧上の必要厚さ以上で管理する)

配管の流れ加速型腐食に対する耐震安全性評価は、原則として以下の手順で実施した。

- a. 耐震管理厚さの決定
  - ①実機点検結果に基づいて系統全体における肉厚管理測定箇所から,評価対象ラインの中の減肉想定範囲において流体条件が類似する箇所の実機測定データを整理して各評価箇所に保守的になるよう減肉率を設定する。
  - ②①で設定した減肉率を用いて運転開始後 40 年時点までの一様な減肉を想定し,40 年目の想定厚さを算出する。
  - ③公称板厚の80%となる厚さと②で算出した40年目の想定厚さを比較し、小さい方を耐 震管理厚さとする。
- b. 耐震管理厚さを用いた耐震評価
  - ①エルボ部,分岐部,レジューサ部等の偏流発生部およびその下流部の以下に示す減肉想 定範囲(減肉規格(2006年度版)に規程されている測定長さ)に耐震管理厚さまで一様な減肉が生じたと想定して三次元多質点系はりモデルに反映
    - ・管の呼び径 125A 以下 : 300 mm
    - ・管の呼び径 125A を超えるもの: 500 mm
    - ただし,弁およびオリフィス下流部については以下とする(D は配管口径を示す)。
    - ・弁下流部:1Dの位置が上記を超える場合は1D
    - ・オリフィス下流部: 3Dの位置が上記を超える場合は 3D
  - ②評価対象ラインの全ての減肉想定範囲に対し①で選定した耐震管理厚さまで,全周一様 な減肉を想定し,三次元多質点系はりモデルに反映
  - ③評価対象ラインの耐震クラスに応じた地震力を用いて地震時の発生応力(一次応力)の 評価を実施(振動試験結果を踏まえ設計評価用として安全側に設定した減衰定数を適用 する。)
  - ④耐震重要度SクラスおよびBクラスのうちSs機能維持要求範囲の配管については、一次+二次応力の評価を実施し、許容応力を満足しなかった場合には疲れ累積係数による評価を実施
- (6) 評価結果

耐震管理厚さまでの減肉を想定し、地震時に発生する応力または疲れ累積係数が許容値を下 回ることから、耐震安全性に問題ないことを確認した。

評価対象ラインの概略図を図1に,全ラインの評価結果一覧および疲れ累積係数による評価 結果を表2,表3にそれぞれ示す。

また,評価対象ラインのうち,発生応力が許容応力を上回り疲れ累積係数が最大となった原 子炉ベントドレン系配管を代表モデルとし,解析モデル図を図2に,疲れ累積係数の算出過程 を補紙(1)に示す。

記号	内容
(太線)	FAC-2 の管
(太破線)	FAC-S の管
(細線)	FAC-1 の管
(破線)	減肉管理対象外の管
00-0-00	解析モデル名(代表モデル)
(00-0-00)	解析モデル名(代表モデル以外)
$\mathbf{\Theta}$	アンカ
C1	管クラス (管クラスがクラス1管である場合の例)
[S]	耐震重要度分類 (耐震重要度分類がSクラスである場合の例)

記号凡例

図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(1/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(2/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(3/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(4/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(5/14)



復水系 FAC 管理区分図(4/7)

図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(6/14)



復水系 FAC 管理区分図(5/7)

図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(7/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(8/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(9/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(10/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(11/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(12/14)



図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(13/14)



注1:太線及び細線範囲の耐震重要度分類[B] 注2:太線及び細線範囲の管クラス C3以下

補助蒸気系 FAC 管理区分図

図1 配管の腐食(流れ加速型腐食)による減肉を考慮した耐震評価対象範囲(14/14)



灭法	豆八	耐震	評価	許容応	応力	発生応力*1	許容応力*2
术范	区方	重要度	地震力	力状態	種別	(MPa)	(MPa)
	カニュの	C	Sa	<b>N</b> / S	一次応力	135	380
			55	IV AS	一次+二次応力	156	418
	97× Z	3	54	шс	一次応力	100	209
給水系			Su	ШдЗ	一次+二次応力	87	418
			Sa*4,5	πıs	一次応力	125	382
	クラス 3	В	55	IV AS	一次+二次応力	139	458
			SB	B <sub>A</sub> S	一次応力	174	218
			Sc*4	W.S	一次応力	218	386
復水系	クラス 3* <sup>3</sup>	В	22	IV <sub>A</sub> S	一次+二次応力	311	464
			SB	B <sub>A</sub> S	一次応力	220	234
			Se	W.S	一次応力	166	364
原子炉ベント ドレン系	カラフ 1	S	55	IV AD	一次+二次応力	868	366
	77/1	3	54	шс	一次応力	107	274
			Sd	ШАЗ	一次+二次応力	487	366
	クラス 3	S	Se	IV <sub>A</sub> S	一次応力	108	363
			38		一次+二次応力	193	364
			Sd	III₄S	一次応力	64	182
					一次+二次応力	96	364
	<i>ク</i> ラス 1	S	Ss	IV <sub>A</sub> S	一次応力	138	364
					一次+二次応力	505	366
			Sd	III₄S	一次応力	89	274
原子炉隔離時					一次+二次応力	263	366
冷却系	クラス 2 クラス 3	S	Ss	IV <sub>A</sub> S	一次応力	136	363
111-11-21					一次+二次応力	256	364
			Sd	Π.S	一次応力	102	182
				III AS	一次+二次応力	181	364
			Se	W.S	一次応力	96	364
	カラフ 1	S	60	IVAS	一次+二次応力	609	366
	/// 1	6	Sd	Ш.S	一次応力	78	274
建四執险土玄			54	ш <sub>А</sub> о	一次+二次応力	364	366
及田然的五州			Se	W.S	一次応力	160	394
	カラフマ	S	22	IVAS	一次+二次応力	865	374
	/// 0	6	Sd	Ш.S	一次応力	114	187
			20	m AO	一次+二次応力	520	374
タービングランド 蒸気系	クラス 3* <sup>3</sup>	В	Sb	B <sub>A</sub> S	一次応力	151	210
補助蒸気系	クラス 3 <sup>*3</sup>	В	SB	B <sub>A</sub> S	一次応力	119	182

表2 配管の腐食(流れ加速型腐食)に対する評価結果

\*1:評価モデル内の最大発生応力を示す

- \*3:設計・建設規格区分としては基準外であるが、耐震評価上クラス3として扱った
- \*4:Sクラス設備または常設重大事故等対処設備への波及的影響を考慮して,基準地震動Ssによる評価を実施した

\*5:溢水源としないB, Cクラス設備に該当するため、基準地震動Ssによる評価を実施した

<sup>\*2:</sup>日本機械学会「発電用原子力設備規格 設計・建設規格(2005年版(2007年追補版を含む))<第I篇 軽水炉規格> JSME S NC1-2005/2007」付録材料図表Part5 表1,表 8,表9より求まる値

系統	区分	耐震 重要度	評価 地震力	許容応力 状態	疲れ累積係数* <sup>1</sup> (許容値:1 を下回る)
百乙伝が小いて	カラマ1	c	Ss	$\mathbf{IV}_{A}S$	0.868
原于炉勺 小 10 元	7781	2	Sd	III₄S	0.171
百乙后阿娜呋次却亥	クラス1	S	Ss	$IV_AS$	0.087
原于炉隔雕時份却杀			Sd	III₄S	0.010
	<i>ク</i> ラス1	S	Ss	<b>IV</b> <sub>A</sub> S	0.260
残留熱除去系			Sd	III₄S	0.025
	カニック	S	Ss	$IV_AS$	0.474
	7783		Sd	III₄S	0.073

表3 配管の腐食に対する評価結果(疲れ累積係数による評価結果)

\*1:系統内の評価対象モデル中で最大の疲れ累積係数

- 2. 伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価
  - (1) 評価対象部位の抽出について

伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価は,PLM技術評価書対象機器のうち熱交換器の伝熱管内部流体による腐食(流れ加速型腐食)が想定される部位であって,現状保全によって管理される減肉を想定した場合に固有振動数および構造強度評価への影響が有意であると判断したものを評価対象とした結果,原子炉補機冷却系熱交換器の伝熱管を評価対象 部位として選定した。

また,熱交換器の伝熱管については,管支持板との摩耗による減肉を想定した場合に固有振動数および構造強度評価への影響が有意であると判断したものを評価対象とした結果,気体廃 棄物処理系排ガス予熱器の伝熱管を評価対象部位として選定した。

#### (2) 算出過程

① 原子炉補機冷却系熱交換器

原子炉補機冷却系熱交換器はSクラスであり,原子炉建物 EL.15.300 に設置されてい る。熱交換器の構造を踏まえ支持条件ごとに評価モデルを作成し,伝熱管厚さに対し管内 面側から 50%減肉したものとして,JEAG4601 および機械工学便覧に定める式に基づき,固 有振動数を求めた結果,いずれのモデルにおいても剛構造であることを確認した。

評価モデルと各モデルの固有振動数を表4に示す。

表 4	原子炉補機冷却系	執交換器の評価	モデルと	伝熱管腐食時の	伝熱管の固有振動数
<u>1</u>					

評価も	固有振動数[Hz]	
管板-管支持板	片側固定・他端支持	
	はりモデル	
资计存在一资计存在	両端支持	
官文村极一官文村极	はりモデル	

a. 発生応力

原子炉補機冷却系熱交換器の伝熱管について、伝熱管厚さに対し管内面側から 50%減肉 したものとして、JEAG4601 および機械工学便覧に定める式に基づき、地震時に発生する 応力を求めた。発生応力の算出過程を補紙(2)に示す。

b. 許容応力

伝熱管の一次応力に対する許容応力は,使用材料により設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part5 表 8,9 より得られる Sy, Su に基づき,JEAG4601 に規定されている横置円筒形容器の胴(容器)の許容応力を適用した。なお,許容応力は基準地震動Ss については許容応力状態IV<sub>A</sub>S,弾性設計用地震動 Sd については許容応力状態III<sub>A</sub>S に基づいた値とした。

② 気体廃棄物処理系排ガス予熱器

気体廃棄物処理系排ガス予熱器はBクラスであり,タービン建物EL.12.500に設置されている。原子炉補機冷却系熱交換器と同様の考え方でモデルを作成し固有振動数を求めた結果,いずれのモデルにおいても剛構造であることを確認した。

評価モデルと各モデルの固有振動数を表5に示す。

表 5 気体廃棄物処理系排ガス予熱器の評価モデルと伝熱管腐食時の伝熱管の固有振動数

評価	固有振動数[Hz]	
管板-管支持板	片側固定・他端支持	
	はりモデル	
签士共行 签士共行	両端支持	
官文村极一官文村极	はりモデル	

#### a. 発生応力

発生応力は原子炉補機冷却系熱交換器と同様の手法で算出した。ただし,Bクラス機器 であるため地震荷重は水平方向のみ考慮することから,補紙(2)に示す各応力成分の算 出過程のうち,①a.(e)および(f)は対象外とした。

b. 許容応力

伝熱管の一次応力に対する許容応力は、使用材料により設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part5 表 8 より求まる Sy に基づき、JEAG4601 に規定されている横置 円筒形容器の胴(容器)の許容応力を適用した。

(3) 評価結果

熱交換器伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価結果を表6に示す。評価の結果,発生応力は許容応力を下回り,耐震安全性に問題ないことを確認した。

		副雪	河価	許容	к <del>'</del> +	発生応力(MPa)			
評価対象	区分	辰 舌 亜 庄	<b>計</b> 恤 地電力	応力	応力 毎回	管板~	管支持板~	許容応力*1	
		里安皮	地長刀	状態	作里方门	管支持板	管支持板		
原子炉補機冷却系	h1.7 0	o ∰*3	Ss	$\mathbf{IV}_{A}S$	一次	44	54	337	
熱父換奋 伝熱管	クラス 3	5,里"。	Sd	III₄S	応力	32	38	337	
気体廃棄物処理系 排ガス予熱器 伝熱管	*2	В	1.8Ci	B <sub>A</sub> S	一次 応力	38	38	139	

表6 熱交換器の伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価結果

\*1:設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part5 表 6,表 8 および表 9 より求まる値

\*2:設計・建設規格にて定められる区分としては基準外であるが、耐震評価上クラス3として 扱った

\*3:耐震重要度とは別に常設重大事故等対処設備の区分に応じた耐震設計が求められていることを示す

- 3. 管支持板の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価
  - (1) 評価対象部位の抽出について

気体廃棄物処理系排ガス予熱器については,経年劣化事象として管支持板の腐食(流れ加速 型腐食)が想定され,伝熱管支持間隔の拡大により,伝熱管の耐震安全性に影響を及ぼす可能 性があるため,耐震安全性評価を実施した。

なお,管支持板の評価モデルは2.における排ガス予熱器と同様とし,「管板(固定端)から 管支持板」,「管支持板から管支持板」までのそれぞれの伝熱管の管支持板について,腐食によ り管支持機能が1箇所喪失する場合を想定して評価を実施した。

(2) 算出過程

気体廃棄物処理系排ガス予熱器の耐震重要度分類等の条件は2.のとおりであり、各モデル で管支持機能の喪失による固有振動数を求めた結果、いずれのモデルにおいても剛構造である ことを確認した。

評価モデルと各モデルの固有振動数を表7に示す。

表7 気体廃棄物処理系排ガス予熱器の評価モデルと管支持機能の喪失時の伝熱管の固有振動数

評価刊	固有振動数[Hz]	
管板-管支持板	片側固定・他端支持	
	はりモデル	
签士技巧 签士技巧	両端支持	
官文村极一官文村极	はりモデル	

a. 発生応力

気体廃棄物処理系排ガス予熱器の伝熱管について,管支持板の腐食により1箇所の管支 持機能を喪失したものとして,JEAG4601および機械工学便覧に定める式に基づき,地震 時に発生する応力を求めた。発生応力の算出過程を補紙(3)に示す。

b. 許容応力

気体廃棄物処理系排ガス予熱器の伝熱管の一次応力に対する許容応力は、2. における同 機器の許容応力と同様、JEAG4601 に規定されている横置円筒形容器の胴(容器)の許容 応力を適用した。

(3) 評価結果

気体廃棄物処理系排ガス予熱器の管支持板の腐食(流れ加速型腐食)による管支持機能の喪 失を考慮した伝熱管の耐震安全性評価結果を表8に示す。評価の結果,発生応力は許容応力を 下回り,耐震安全性に問題ないことを確認した。

表8 排ガス予熱器の管支持板の腐食(流れ加速型腐食)を想定した 伝熱管の耐震安全性評価結果

評価対象	区分	耐震 重要度	評価 地震力	許容 応力 状態	応力 種別	発生応7 管板~ 管支持板	カ (MPa) 管支持板~ 管支持板	許容応力 <sup>*1</sup> (MPa)
気体廃棄物処理系 排ガス予熱器 伝熱管	*2	В	1.8Ci	B <sub>A</sub> S	一次 応力	19	19	139

\*1:許容値は設計・建設規格 付録材料図表 Part5表8および表9より求まる値

\*2:設計・建設規格にて定められる区分としては基準外であるが,耐震評価上クラス3として 扱った

4. 胴の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価

(1) 評価対象機器の抽出について

胴の腐食(流れ加速型腐食)に対する耐震安全性評価は,PLM技術評価書対象機器のうち熱 交換器,容器等の胴部分に腐食(流れ加速型腐食)が想定される部位であって,現状保全によ って管理される減肉を考慮した場合に固有振動数および構造強度評価への影響が有意であると 判断したものを評価対象とした結果,原子炉浄化系再生熱交換器および気体廃棄物処理系排ガ ス予熱器の胴を評価対象部位として選定した。

- (2) 算出過程
- ① 原子炉浄化系再生熱交換器

原子炉浄化系再生熱交換器はBクラスであり,原子炉建物 EL.23.800 に設置されてい る。熱交換器本体を2次元多質点系はりモデルとし,公称板厚から1.47mmの腐食量を想 定して有限要素法で固有振動数および胴板と脚の付け根部に作用する荷重とモーメントを 算出した。固有値解析結果を表9に示す。なお,評価に用いた推定腐食量の算出根拠を補 紙(4) に示す。

表9 原子炉浄化系再生熱交換器の胴の腐食時の固有値解析結果

支配平	固有振動数[Hz]	
一次	水平	

a. 応力評価

原子炉浄化系再生熱交換器の胴の応力評価は、工認の耐震設計の基本方針「VI-2-1-14 機器・配管系の計算書作成の方法」のうち、「添付資料-4 横置一胴円筒形容器の耐震性に ついての計算書作成の基本方針」と同様の手法にて許容応力および発生応力を算出した。

② 気体廃棄物処理系排ガス予熱器

気体廃棄物処理系排ガス予熱器は耐震重要度分類 B クラスであり,タービン建物 EL. 12.500 に設置されている。熱交換器の形状が JEAG4601 に示されている横置円筒形容器で あるため,公称板厚から 0.58mm の腐食量を想定して JEAG の手法に基づき評価を実施し た。固有振動数の算出結果を表 10 に示す。なお,評価に用いた推定腐食量の算出根拠を 補紙(5)に示す。

	固有振動数[Hz]
水平方向(長手方向)	
水平方向(横方向)	
鉛直方向	

表 10 気体廃棄物処理系排ガス予熱器の胴の腐食時の固有振動数

#### a. 応力評価

気体廃棄物処理系排ガス予熱器の胴の応力評価は、工認の耐震設計の基本方針「VI-2-1-14 機器・配管系の計算書作成の方法」のうち、「添付資料-4 横置一胴円筒形容器の耐 震性についての計算書作成の基本方針」と同様の手法にて許容応力および発生応力を算出 した。

(3) 評価結果

原子炉浄化系再生熱交換器および気体廃棄物処理系排ガス予熱器の胴の腐食(流れ加速型腐 食)を考慮した耐震安全性評価結果を表11に示す。評価の結果,発生応力は許容応力を下回 り,耐震安全性に問題ないことを確認した。

表 11 熱交換器の胴の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価結果

亚年十年	豆八	耐震	評価	許容応	亡于我则	発生応力	許容応力*1
評個対象	区方	重要度	地震力	[力] 力状態 応力種別		(MPa)	(MPa)
原子炉浄化系	カラフワ	D	1 90;	DC	一次一般膜応力	126	198
再生熱交換器	1//0	Б	1.001	D <sub>A</sub> S	一次応力	183	198
北h <sup>、</sup> 7子,劫 兕	*2	D	1 90;	DC	一次一般膜応力	34	198
切FA 人丁·然奋		d	1.001	DAS	一次応力	63	198

\*1:日本機械学会「発電用原子力設備規格 設計・建設規格(2005年版(2007年追補版を含む))<第I篇 軽水炉規格> JSME S NC1-2005/2007」付録材料図表Part5 表8,表9よ り求まる値

\*2:日本機械学会「発電用原子力設備規格 設計・建設規格(2005年版(2007年追補版を含む))<第1篇 軽水炉規格> JSME S NC1-2005/2007」にて定められる区分としては基準 外であるが,耐震評価上クラス3として扱った 原子炉ベントドレン系配管の耐震管理厚さにおける疲れ累積係数の算出過程

#### 1. 評価仕様

原子炉ベントドレン配管はクラス1管に該当することから,耐震安全性評価における疲れ累 積係数については,JEAG4601-1987 6.3.3項 管の許容応力に基づき,地震動のみによる疲れ 累積係数に通常運転時における疲れ累積係数を加えたものを用いる。

なお、疲れ累積係数の算出には、これまでの測定データに基づき想定した40年時点の厚さと、公称板厚の80%の厚さのいずれか小さい方の厚さ(以下「耐震管理厚さ」という。)による一様減肉を仮定した評価モデルを用いて算出する。

疲れ累積係数の算出に用いる配管仕様を表1に示す。

		評価対象配管				
百日	出任	原子炉ベントドレン系配管				
供日	中心	評価点 20				
		主管	分岐管			
配管口径 D <sub>0</sub>	mm	60.5	34.0			
配管肉厚 t	mm	$6.9(8.7)^{*1}    5.1(6.4)^{*1}$				
材質	_	STS410				
最高使用圧力	MPa	8.62				
最高使用温度	°C	302				
設計応力強さ (Sm)	MPa	12	$2^{*2}$			

表1 代表モデル(原子炉ベントドレン系配管)の配管仕様

\*1:()内の数値は減肉前の公称板厚を示す。

\*2:設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part5表1より求まる値

2. 算出過程

代表モデルである原子炉ベントドレン系配管の耐震管理厚さにおける疲れ累積係数の算出過 程を以下に示す。

なお,ここでは疲れ累積係数の算出ケースのうち,疲れ累積係数が最も大きい基準地震動 Ssによる算出過程を示す。 (1) 諸元

算出に用いた諸元を表2に示す。

記号	諸元*1	単位	説明
JEAG4	601-1984 許容応力編 2	2.2.1項	第1種管の許容応力の解説より
Zr	15569.0	$\mathrm{mm}^3$	主管の断面係数
Z <sub>b</sub>	3345.5	$\mathrm{mm}^3$	分岐管の断面係数
$C_{2r}$		_	主管の応力係数
$\mathrm{K}_{\mathrm{2r}}$			主管の応力係数
$C_{2b}$			分岐管の応力係数
$\mathrm{K}_{\mathrm{2b}}$		_	分岐管の応力係数
Sn	—	MPa	一次+二次応力変動値
Sp	_	MPa	ピーク応力強さ
S1	_	MPa	繰返しピーク応力強さ
Maria		N	主管の地震のみによる慣性力と相対変位により生じ
Mrs		N • mm	るモーメントの全振幅
Mha		N . mm	分岐管の地震のみによる慣性力と相対変位により生
MDS		N • mm	じるモーメントの全振幅
K	_	_	Sp/Sn
Ke			割増し係数
設計。	・建設規格 第4章 添付	寸 4-2 よ	0
S1 <sup>'</sup>	—	MPa	繰返しピーク応力強さ(縦弾性係数補正後)
Е	184760	MPa	材料の使用温度における縦弾性係数
Sa	—	MPa	任意の点の繰返しピーク応力強さ
Na	—	_	Sa に対応する許容繰返し回数
c		MDo	(設計・建設規格 表 添付 4-2-1)中の Sa より低
$S_1$		мга	く、かつ、最も近い繰返しピーク応力強さ
S	ND.		(設計・建設規格 表 添付 4-2-1) 中の Sa より高
$\mathfrak{S}_2$		MI a	く、かつ、最も近い繰返しピーク応力強さ
N <sub>1</sub>	_		S1に対応する許容繰返し回数
$N_2$	_		S2に対応する許容繰返し回数
$U_{\rm Sd}$	_	_	弾性設計用地震動 Sd による疲れ累積係数
$U_{\rm Ss}$			基準地震動 Ss による疲れ累積係数

表2 代表モデル(原子炉ベントドレン系配管)の諸元

\*1:諸元欄の"一"は計算結果を参照

- (2) 基準地震動 Ss による疲れ累積係数の算出過程
- ① 一次+二次応力を算出する。

「JEAG4601-1984 許容応力編 2.2.1 項 第1種管の許容応力の解説(6)a. 管台及び突合 せ溶接式ティー」より

$$Sn = \frac{C_{2b} \cdot M_{bs}}{Z_b} + \frac{C_{2r} \cdot M_{rs}}{Z_r}$$
$$= \frac{1}{3345.5} + \frac{1}{15569.0}$$

= 867.21 ≒ 868 MPa

② ピーク応力強さを算出する。

「JEAG4601-1984 許容応力編 2.2.1 項 第1種管の許容応力の解説(8)a. 管台及び突合 せ溶接式ティー」より

$$Sp = \frac{K_{2b} \cdot C_{2b} \cdot M_{bs}}{Z_{b}} + \frac{K_{2r} \cdot C_{2r} \cdot M_{rs}}{Z_{r}}$$
$$= \frac{1}{3345.5} + \frac{115569.0}{15569.0}$$

③ 繰返しピーク応力強さを算出する。

「JEAG4601-1984 許容応力編 2.2.1 項 第1種管の許容応力の解説(7)」より

A 式の Ke を,設計・建設規格 PVB-3315 簡易弾塑性評価方法(2)より算出する。 (PVB-87)式より,

$$K = \frac{Sp}{Sn} = \frac{868}{868} = 1.0$$

ここで,表 PVB-3315-1より,炭素鋼のq,A<sub>0</sub>,B<sub>0</sub>は以下のとおり。

材料の種類	炭素鋼
q	3.1
Ao	0.66
Bo	2.59

よって、 $K < B_0 となる$ 。

K < B<sub>0</sub>のとき, PVB-3315(2) a. より Ke を求める式を決定する。

$$SI = \frac{Ke \cdot Sp}{2}$$
$$= \frac{2.3 \times 868}{2}$$
$$= 998.2 = 999 \text{ MPa} \quad (縦弾性係数補正前)$$

④ 設計疲労線図より許容繰返し回数を算出する。

設計・建設規格 第4章 添付 4-2 3.1 より,使用材料(STS410)は Su<550MPa であるため,同(2)に基づき縦弾性係数により補正した繰返しピーク応力強さ Sl<sup>'</sup>の値を用いて,設計・建設規格 表 添付 4-2-1 の設計疲労線図(デジタル値)および(設計・建設規格 添付 4-2-1)式から, Sl<sup>'</sup>=Sa として許容繰返し回数を求める。

E = 184760 MPa(使用温度における値)より,

$$Sl' = \frac{2.07 \times 10^5}{E} \times Sl$$
  
=  $\frac{2.07 \times 10^5}{184760} \times 999$ 

= 1119.252003 ≒ 1119.252 MPa (縦弾性係数補正後)

よって,設計・建設規格 表 添付 4-2-1 より, S1'=Sa における S<sub>1</sub>, S<sub>2</sub>, N<sub>1</sub>, N<sub>2</sub>は以下の とおり。

$S_1(MPa)$	1069
$S_2(MPa)$	1413
N <sub>1</sub>	200
$N_2$	100

$$N_a = N_2 \times \left(\frac{N_1}{N_2}\right)^{\frac{\log(S_2/S_a)}{\log(S_2/S_1)}}$$
$$= 100 \times \left(\frac{200}{100}\right)^{\frac{\log(1413/1119.252)}{\log(1413/1069)}}$$
$$= 178.428 = 178$$

⑤ 疲れ累積係数を算出する。

工事計画認可において,基準地震動 Ss に対して一律に設定する等価繰返し回数として設定した 150 回に対して疲れ累積係数(Uss)を求める。

$$U_{Ss} = \frac{等価繰返し回数}{許容繰返し回数} = \frac{150}{178}$$
$$= 0.84269 = 0.8427$$

(3) 通常運転時における疲れ累積係数の算出過程

評価に用いた過渡回数を表3に示し,疲れ累積係数の内訳を表4に示す。

運転条件	過渡回数※
ボルト締付	
耐圧試験	
起動(昇温, タービン起動)	
夜間低出力運転(75%出力)	
週末低出力運転(50%出力)	
制御棒パターン変更	
給水加熱機能喪失(発電機トリップ)	
給水加熱機能喪失(給水加熱器部分バイパス)	
スクラム(タービントリップ。)	
スクラム(その他スクラム)	
停止(タービン停止, 高温待機, 冷却, 容器満	
水, 満水後冷却)	
ボル取り外し	
スクラム(原子炉給水ポンプ停止)	
スクラム(逃がし安全弁誤作動)	

表3 評価に用いた過渡回数

※:60年目時点推定過渡回数に比べ十分大きな設計条件の過渡回数を適用する。

No.	事象毎の組合せ No.			ピーク応力	一次+二次 応力	Ke係数	繰返し ピーク応力 (ヤンク <sup>*</sup> 率補正前)	最高使用温度 における ヤング率	繰返し ピーク応力 (ヤンク <sup>*</sup> 率補正後)	繰	返し回数	疲れ累積係数
	名称	運転温度(℃)		Sp	Sn	Ke	SØ	E	SQ'	ni	Ν	Uf
	ינד איי	始点	終点	MPa	MPa	-	MPa	MPa	MPa	回数	許容回数	大気中
1	_											
2	-											
3	-											
4	-											
5	-											
6	-											
7	-											
8	-											
9	-											
10												
11												
12	-											
13	-											
14	-											
15	-											
16	-											
10	-											
10	-											
20	-											
20	-											
21	-											
22	-											
24	-											
25	-											
26	-											
27	-											
28	-											
29												
30												
31												
32												
			•						·	疲れ累れ	債係数総合計	0.0253

## 表4 通常運転時における疲れ累積係数の内訳

(4)評価結果

原子炉ベントドレン系配管の耐震管理厚さにおける疲れ累積係数を表5に示す。 評価の結果,疲れ累積係数は許容値1を下回ることから,耐震安全性評価上問題ない。

新山	通常運転時の	地震動による	ム社	許容値	
个里方门	疲れ累積係数	疲れ累積係数			
$U_{Sd}$	0.0253	$0.1457^{*1}$	0.1710		
$U_{Ss}$	0.0253	$0.8427^{*2}$	0.8680	1を上回つ	

表5 原子炉ベントドレン系配管の耐震管理厚さにおける疲れ累積係数

\*1:弾性設計用地震動 Sd による疲れ累積係数の算出に用いる等価繰返し回数は,一律に設定す る等価繰返し回数として設定した 300 回を適用

\*2:基準地震動 Ss による疲れ累積係数の算出に用いる等価繰返し回数は、一律に設定する等価 繰返し回数として設定した 150 回を適用 熱交換器伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)に対する発生応力の算出根拠

1. 評価仕様

熱交換器伝熱管に対して内面から 50%の減肉を想定し、地震時の発生応力が許容応力を下回 ることを確認する。

- 2. 算出過程
- (1) 諸元

熱交換器の伝熱管について,算出に用いた各記号の説明および熱交換器の仕様を表 1,表 2 に それぞれ示す。

なお,本文2.(2)②に記載のとおり,気体廃棄物処理系排ガス予熱器の算出過程は原子炉補 機冷却系熱交換器と同様であるため,表2に機器の仕様のみ記載し,算出過程は原子炉補機冷 却系熱交換器のみ記載する。

記号	記号の説明	単位
A <sub>stbc</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管のせん断断面積	$\mathrm{mm}^2$
A <sub>tbco</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管断面積	$\mathrm{mm}^2$
C <sub>H</sub>	水平方向設計震度	—
C <sub>m</sub>	外部流体付加質量係数	—
Cv	鉛直方向設計震度	—
D <sub>i</sub>	伝熱管内径	mm
D <sub>ico</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管内径	mm
Do	伝熱管外径	mm
Es	伝熱管の縦弾性係数	MPa
f <sub>anc</sub>	管板-管支持板間における伝熱管の固有振動数	Hz
f <sub>hoc</sub>	管支持板-管支持板間における伝熱管の固有振動数	Hz
g	重力加速度(=9.80665)	$m/s^2$
I <sub>tbc</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管の断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
L <sub>an</sub>	管板-管支持板間の長さ	mm
L <sub>ho</sub>	管支持板-管支持板間の長さ	mm
m <sub>ec</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管相当質量	kg/m
m <sub>pco</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管単位長さあたりの質量	kg/m
m <sub>wico</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管内部流体の単位長さあたりの質量	kg/m

表1 計算に使用する記号の説明(1/3)

記号	記号の説明	単位
$m_{wo}$	伝熱管外部流体の単位長さあたりの質量	kg/m
M <sub>anc</sub>	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における自重による曲げモー	N•mm
	メント	
M <sub>Haanc</sub>	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における水平方向地震荷重に	N•mm
	よる曲げモーメント	
M <sub>Hahoc</sub>	減肉を考慮した場合の管支持板一管支持板間における水平方向地震荷	N•mm
	重による曲げモーメント	
M <sub>hoc</sub>	減肉を考慮した場合の管支持板一管支持板間における自重による曲げ	N•mm
	モーメント	
M <sub>Vaanc</sub>	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における鉛直方向地震荷重に	N•mm
	よる曲げモーメント	
$M_{Vahoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における鉛直方向地震荷	N•mm
	重による曲げモーメント	
P <sub>ig</sub>	最高使用圧力	MPa
t <sub>co</sub>	伝熱管減肉厚さ	mm
t <sub>tb</sub>	伝熱管厚さ	mm
T <sub>os</sub>	伝熱管外側平均温度	°C
T <sub>osi</sub>	運転時胴側入口温度	°C
T <sub>oso</sub>	運転時胴側出口温度	°C
T <sub>ot</sub>	伝熱管内側平均温度	°C
T <sub>oti</sub>	運転時管側入口温度	°C
T <sub>oto</sub>	運転時管側出口温度	°C
$v_i$	内部流体の比容積	m³/kg
$v_o$	外部流体の比容積	m³/kg
$Z_{tbc}$	減肉を考慮した場合の伝熱管の断面係数	mm <sup>3</sup>
$\lambda_{an1}$	管板-管支持板間における伝熱管の振動係数	_
$\lambda_{ho1}$	管支持板-管支持板間における伝熱管の振動係数	_
π	円周率	_
$\rho_{i}$	内部流体の密度	$kg/m^3$
ρ <sub>o</sub>	外部流体の密度	$kg/m^3$
$\rho_{tb}$	伝熱管材料の密度	kg/m <sup>3</sup>
$\sigma_{anc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における組合せ-次応力	MPa
$\sigma_{hoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における組合せ-次応力	MPa
$\sigma_{Hx3hanc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における水平方向地震荷重に	MPa
	よる曲げ応力	
$\sigma_{Hx3hhoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における水平方向地震荷	MPa
	重による曲げ応力	

表1 計算に使用する記号の説明(2/3)

記号	記号の説明	単位
$\sigma_{Vx3hanc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における鉛直方向地震荷重によ	MPa
	る曲げ応力	
$\sigma_{Vx3hhoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における鉛直方向地震荷重	MPa
	による曲げ応力	
$\sigma_{xanc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における軸方向組合せ一次応力	MPa
$\sigma_{xhoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板間-管支持板間における軸方向組合せ-	MPa
	次応力	
σ <sub>x1c</sub>	減肉を考慮した場合の伝熱管における内圧により生じる軸方向応力	MPa
$\sigma_{x2ganc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における自重による曲げ応力	MPa
$\sigma_{x2ghoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における自重による曲げ応	MPa
	カ	
$\sigma_{\phi 1c}$	減肉を考慮した場合の伝熱管における内圧により生じる周方向応力	MPa
$\sigma_{\phi anc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における周方向組合せ一次応力	MPa
$\sigma_{\phi hoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板間-管支持板間における周方向組合せ-	MPa
	次応力	
$\tau_{anc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間におけるせん断応力	MPa
$\tau_{hoc}$	減肉を考慮した場合の管支持板間-管支持板間におけるせん断応力	MPa
$\tau_{H1anhc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における水平方向荷重によるせ	MPa
	ん断応力	
$\tau_{H1hohc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における水平方向荷重によ	MPa
	るせん断応力	
$\tau_{V1anhc}$	減肉を考慮した場合の管板-管支持板間における鉛直方向荷重によるせ	MPa
	ん断応力	
$\tau_{V1hohc}$	減肉を考慮した場合の管支持板-管支持板間における鉛直方向荷重によ	MPa
	るせん断応力	

表1 計算に使用する記号の説明(3/3)

記号		数值*1	単位	引用元*2
	1	C6870T	—	(劫六焼叩に劫笠の住田社判)
_	2	SUS304	—	(然父換器伝統官の使用材料)
$\lambda_{an1}$	1) 2	3. 927	_	機械工学便覧 A3 編 力学・機械力学(固定-支持)
I	1			
L <sub>an</sub>	2			
T	1		°C	
<sup>1</sup> oti	2		C	
Т	1		°C	
<sup>1</sup> oto	2		C	
Τ.	1		°C	
<sup>1</sup> OSI	2		C	
Т	1		°C	
1 050	2		C	
ת	1		mm	
<i>D</i> <sub>0</sub>	2		11111	
D <sub>i</sub>	1		mm	
	2			
+	1		mm	
° <i>CO</i>	2			
0.1	① 8400		ko/m <sup>3</sup>	①JIS 非鉄(参考「銅及び銅合金展伸材の平均的密度表」)
Ptb	2	7930	Ng/ m	②JIS G 3463
12.	1		m <sup>3</sup> /ka	日本機械学会蒸気表
<i>v</i> <sub>l</sub>	2		m / Kg	
C	1			STANDARDS OR THE TUBULAR EXCHANGER MANUFACTURERS
$\circ_m$	2			ASSOCIATION (TEMA) NINTH EDITION SECTION 6 V-7.11
12	1		m <sup>3</sup> /ko	日本機械学会蒸気表
<i>v</i> <sub>0</sub>	2		m / KS	
$\lambda_{ho1}$	(1) (2)	π	_	機械工学便覧 A3 編 力学・機械力学(支持-支持)
I	1		mm	
Lho	2		111111	
р.	1		MPo	
' ig	2		MI a	
+	1		mm	
ι <sub>tb</sub>	2		mm	

表2 熱交換器の機器要目(1/2)

\*1:①は原子炉補機冷却系熱交換器,②は気体廃棄物処理系排ガス予熱器の値をそれぞれ示す。 \*2:引用元に記載がない場合,数値は機器の設計条件(使用環境,寸法等)から得た値を示す。

記号	数值*1		単位	引用元
C <sub>H</sub>	1	1.59 (Ss)		①設計用条件Ⅱ
		0.89 (Sd)	_	
	2	0.42		②1.8Ciを上回る水平震度
C		1.58 (Ss)		設計用条件Ⅱ
Cv	(I)	0.81 (Sd)	_	

表2 熱交換器の機器要目(2/2)

\*1:①は原子炉補機冷却系熱交換器,②は気体廃棄物処理系排ガス予熱器の値をそれぞれ示す。

#### (2) 算出過程

#### a. 固有振動数

固有振動数は、機械工学便覧に定める式に基づき以下のとおり算出した。

・管板-管支持板

$$f_{anc} = \frac{\lambda_{an1}^2}{2\pi \cdot L_{an}^2} \sqrt{\frac{E_s \cdot I_{tbc}}{m_{ec}}}$$

伝熱管の縦弾性係数 $E_s$ は、ASME SECTION II PART Dの値<sup>\*1</sup>から、線形補間により以下のとおり算出する。

$$E_{s} = 110000 \ MPa + \frac{108000 \ MPa - 110000 \ MPa}{(100 \ C - 25 \ C)} \cdot \left(\frac{T_{ot} + T_{os}}{2} - 25 \ C\right)$$

$$\subset \subset \subset, \quad T_{ot} = \frac{T_{oti} + T_{oto}}{2}, \quad T_{os} = \frac{T_{osi} + T_{oso}}{2} \downarrow \emptyset,$$

$$E_{s} = 110000 + \frac{108000 \ -110000}{(100 - 25)} \cdot \left(\frac{1}{2} \cdot \left(\underbrace{-2}_{2} + \underbrace{-2}_{2}\right) - 25\right)$$

= 109705.3 ≒ 110000 MPa

\*1:気体廃棄物処理系排ガス予熱器については,設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part6表1の値

減肉を考慮した場合の伝熱管の断面二次モーメント*I<sub>tbc</sub>*は、伝熱管外径と減肉を考慮した場合の伝熱管内径を用いて以下のとおり算出できる。

 $I_{tbc} = \frac{\pi}{64} \cdot \left( D_o^{4} - D_{ico}^{4} \right)$ 

ここで、減肉を考慮した場合の伝熱管内径は $D_{ico} = D_o - 2 \cdot t_{tb} + 2 \cdot t_{co}$ より算出できることから、



 $= 2455.673 mm^4$ 

減肉を考慮した場合の伝熱管相当質量*m<sub>ec</sub>*は、伝熱管自体の単位長さあたりの質量および伝熱管内外の流体の質量を用いて以下のとおり算出できる。

 $m_{ec} = m_{pco} + m_{wico} + m_{wo}$ 

ここで、伝熱管自体の単位長さあたりの質量および伝熱管内外の流体の質量はそれぞ れ $m_{pco} = \rho_{tb} \cdot A_{tbco}, \ m_{wico} = \rho_i \cdot \frac{\pi}{4} \cdot D_{ico}^2$ および $m_{wo} = C_m \cdot \rho_o \cdot \frac{\pi}{4} \cdot D_o^2$ より算出で きることから、

$$\begin{split} m_{ec} &= 0.354 + 0.344 + 0.632 \\ &= 1.33 \text{ kg/m} \\ m_{pco} &= 8400 \times 42.07221 \times 10^{-6} \\ &= 0.353407 \approx 0.354 \text{ kg/m} \\ m_{wico} &= \boxed{\qquad} \times \frac{\pi}{4} \times \boxed{\qquad} \\ m_{woo} &= \boxed{\qquad} \times \frac{\pi}{4} \times \boxed{\qquad} \\ &= 0.344003 \approx 0.344 \text{ kg/m} \\ m_{wo} &= \boxed{\qquad} \times \frac{\pi}{4} \times \boxed{\qquad} \\ &= 0.63168 \approx 0.632 \text{ kg/m} \\ \ell \gtrsim \sharp \Im, \ A_{tbco} &= \left(\frac{D_o}{2}\right)^2 \pi - \left(\frac{D_{ico}}{2}\right)^2 \pi = \left(\frac{D}{2}\right)^2 \pi - \left(\frac{D}{2}\right)^2 \pi \\ &= 42.07221 \text{ mm}^2 \\ \rho_i &= \frac{1}{v_i} = \underbrace{\qquad} 1 = \boxed{\qquad} \text{ kg/m}^3 \\ \rho_o &= \frac{1}{v_o} = \underbrace{\qquad} 1 = \boxed{\qquad} \text{ kg/m}^3 \end{split}$$

以上より、管板-管支持板の一次固有振動数は以下のとおり算出できる。

$$f_{anc} = \frac{\lambda_{an1}^{2}}{2\pi \cdot L_{an}^{2}} \sqrt{\frac{E_{s} \cdot I_{tbc}}{m_{ec}}} = \frac{3.927^{2}}{2\pi} \sqrt{\frac{110000 \times 10^{6} \times 2455.673}{4}}$$
$$= Hz$$

・管支持板-管支持板

機械工学便覧に定める式について、 $\lambda_{an1} \rightarrow \lambda_{ho1}$ ,  $L_{an} \rightarrow L_{ho}$ として上記の管板-管支持板と同様の計算を実施すると、一次固有振動数は以下のとおり算出できる。

$$f_{hoc} = \frac{\lambda_{ho1}^{2}}{2\pi \cdot L_{ho}^{2}} \sqrt{\frac{E_{s} \cdot I_{tbc}}{m_{ec}}} = \frac{\pi^{2}}{2\pi \cdot \Box} \sqrt{\frac{110000 \times 10^{6} \times 2455.673}{\Box}}$$
$$= Hz$$

b. 応力成分

原子炉補機冷却系熱交換器の伝熱管について、伝熱管厚さに対し管内面側から 50%減肉 したものとして、JEAG4601 および機械工学便覧に定める式に基づき、以下(a)~(f)の各 成分を算出し地震時に発生する応力を求めた。

(a) 内圧により生じる膜応力成分

内圧により生じる膜応力は、以下の式により算出した。





(b) 自重により生じる曲げ応力成分 自重により生じる曲げ応力は、以下の式により算出した。

管板 - 管支持板 : 
$$\sigma_{x2ganc} = \frac{M_{anc}}{Z_{tbc}} = \frac{1868.084}{221.0327} = 8.451621$$
 MPa  
管支持板 - 管支持板 :  $\sigma_{x2ghoc} = \frac{M_{hoc}}{Z_{tbc}} = \frac{2383.661}{221.0327} = 10.78421$  MPa

なお、 $M_{anc}$ 、 $M_{hoc}$ および $Z_{tbc}$ は以下の式により算出した。

$$M_{anc} = \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

$$= \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

$$= 1868.084 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

$$M_{hoc} = \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$

$$= \underbrace{4}_{4} \times 9.80665) \cdot \underbrace{4}_{4}$$

$$= 2383.661 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

$$Z_{tbc} = \frac{\pi}{32} \cdot \underbrace{(D_{0}^{4} - D_{ico}^{4})}_{D_{0}}$$

$$= \frac{\pi}{32} \cdot \underbrace{4}_{32}$$

- (c) 水平地震荷重により生じる曲げ応力成分 水平地震荷重により生じる曲げ応力は,以下の式により算出した。
  - ・基準地震動 Ss

管板 - 管支持板 :  $\sigma_{\text{Hx3hanc}} = \frac{M_{Haanc}}{Z_{tbc}} = \frac{2970.254}{221.0327} = 13.43808$  MPa 管支持板 - 管支持板 :  $\sigma_{\text{Hx3hhoc}} = \frac{M_{Hahoc}}{Z_{tbc}} = \frac{3790.022}{221.0327} = 17.14689$  MPa • 弾性設計用地震動 Sd 管板 - 管支持板 :  $\sigma_{\text{Hx3hanc}} = \frac{M_{Haanc}}{Z_{tbc}} = \frac{1662.595}{221.0327} = 7.521943$  MPa 管支持板 - 管支持板:  $\sigma_{\text{Hx3hhoc}} = \frac{M_{Hahoc}}{Z_{tbc}} = \frac{2121.459}{221.0327} = 9.597942$  MPa なお,  $M_{Haanc}$ および $M_{Hahoc}$ は以下の式により算出した。

・基準地震動 Ss

$$M_{\text{Haanc}} = C_{\text{H}} \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

$$= 1.59 \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

$$= 2970.254 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

$$M_{\text{Hahoc}} = C_{\text{H}} \cdot \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$

$$= 1.59 \cdot \frac{m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g \cdot L_{ho}}{4}$$

$$= 3790.022 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

・弾性設計用地震動 Sd

$$M_{\text{Haanc}} = C_{\text{H}} \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$
$$= 0.89 \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$
$$= 1662.595 \text{ N} \cdot \text{mm}$$
$$M_{\text{Hahoc}} = C_{\text{H}} \cdot \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$
$$= 0.89 \cdot \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$

$$= 2121.459 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

(d) 水平地震荷重により生じるせん断応力成分 水平地震荷重により生じるせん断応力は,以下の式により算出した。

・基準地震動 Ss

· 弹性設計用地震動 Sd

なお、Astbcは以下の式により算出した。

$$A_{stbc} = \frac{3 \cdot \left[ \left( \left( \frac{D_o}{2} \right)^2 + \left( \frac{D_{ico}}{2} \right)^2 \right) \right]}{4 \left[ \left( \frac{D_o}{2} \right)^2 + \left( \frac{D_o}{2} \right) \cdot \left( \frac{D_{ico}}{2} \right) + \left( \frac{D_{ico}}{2} \right)^2 \right]} \cdot A_{tbco}$$
$$= \frac{3 \cdot \left[ \left( \left( \frac{D_o}{2} \right)^2 + \left( \frac{D_o}{2} \right)^2 \right) \right]}{4 \left[ \left( \frac{D_o}{2} \right)^2 + \left( \frac{D_o}{2} \right) + \left( \frac{D_o}{2} \right)^2 \right]} \cdot 42.07221$$
$$= 21.04766 \text{ mm}^2$$

(e) 鉛直地震荷重により生じる曲げ応力成分鉛直地震荷重により生じる曲げ応力は、以下の式により算出した。

・基準地震動 Ss

管板 - 管支持板 :  $\sigma_{Vx3hanc} = \frac{M_{Vaanc}}{Z_{tbc}} = \frac{2951.573}{221.0327} = 13.35356$  Mpa

管支持板 - 管支持板:  $\sigma_{Vx3hhoc} = \frac{M_{Vahoc}}{Z_{tbc}} = \frac{3766.185}{221.0327} = 17.03904$  MPa

・弾性設計用地震動 Sd

管板 - 管支持板 :  $\sigma_{Vx3hanc} = \frac{M_{Vaanc}}{Z_{tbc}} = \frac{1513.148}{221.0327} = 6.845813$  Mpa

管支持板 - 管支持板: 
$$\sigma_{Vx3hhoc} = \frac{M_{Vahoc}}{Z_{tbc}} = \frac{1930.766}{221.0327} = 8.735206$$
 MPa  
なお,  $M_{Vaanc}$ および $M_{Vahoc}$ は以下の式により算出した。

・基準地震動 Ss

$$M_{\text{Vaanc}} = C_{V} \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$
$$= 1.58 \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

= 2951.573 N • mm

$$M_{Vahoc} = C_V \cdot \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$
$$= 1.58 \cdot 4^{\times 9.80665)} \cdot 4$$

 $= 3766.185 \text{ N} \cdot \text{mm}$ 

・弾性設計用地震動 Sd

$$M_{Vaanc} = C_V \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$
$$= 0.81 \cdot \frac{3 \cdot (m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$
$$= 1513.148 \text{ N} \cdot \text{mm}$$
$$M_{Vahoc} = C_V \cdot \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$
$$= 0.81 \cdot \frac{(m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$

 $= 1930.766 \text{ N} \cdot \text{mm}$ 

(f) 鉛直地震荷重により生じるせん断応力成分 鉛直地震荷重により生じるせん断応力は,以下の式により算出した。

・基準地震動 Ss

・弾性設計用地震動 Sd

管板 - 管支持板 : 
$$\tau_{V1anhc} = C_V \cdot \frac{m_{ec} \cdot L_{an} \cdot g}{A_{stbc}}$$
  
=  $0.81 \cdot \underbrace{\qquad}_{21.04766 \times 10^{-6}}$   
=  $0.4386974$  MPa  
管支持板 - 管支持板 :  $\tau_{V1hohc} = C_V \cdot \frac{m_{ec} \cdot L_{ho} \cdot g}{A_{stbc}}$   
=  $0.81 \cdot \underbrace{\qquad}_{21.04766 \times 10^{-6}}$ 

c. 組合せ応力 一次応力は、以下の式により組み合わせた。 ・基準地震動 Ss 管板 - 管支持板:  $\sigma_{\rm anc} = \frac{1}{2} \left[ \sigma_{\varphi \rm anc} + \sigma_{\rm xanc} + \sqrt{\left( \sigma_{\varphi \rm anc} - \sigma_{\rm xanc} \right)^2 + 4 \cdot \tau_{\rm anc}^2} \right]$  $=\frac{1}{2}\left[17.18649 + 43.83651 + \sqrt{(17.18649 - 43.83651)^2 + 4 \times 1.716877^2}\right]$ = 43.94666 ≒ 44 MPa 管支持板 - 管支持板:  $\sigma_{\text{hoc}} = \frac{1}{2} \left[ \sigma_{\phi\text{hoc}} + \sigma_{\text{xhoc}} + \sqrt{\left(\sigma_{\phi\text{hoc}} - \sigma_{\text{xhoc}}\right)^2 + 4 \cdot \tau_{\text{hoc}}^2} \right]$  $= \frac{1}{2} \Big[ 17.18649 + 53.56338 + \sqrt{(17.18649 - 53.56338)^2 + 4 \times 1.679554^2} \Big]$ = 53.64076 ≒ 54 MPa · 弹性設計用地震動 Sd 管板 - 管支持板:  $\sigma_{\rm anc} = \frac{1}{2} \left[ \sigma_{\varphi \rm anc} + \sigma_{\rm xanc} + \sqrt{\left( \sigma_{\varphi \rm anc} - \sigma_{\rm xanc} \right)^2 + 4 \cdot \tau_{\rm anc}^2} \right]$  $=\frac{1}{2}\left[17.18649 + 31.41262 + \sqrt{(17.18649 - 31.41262)^2 + 4 \times 0.9207229^2}\right]$ = 31.47196 ≒ 32 MPa 管支持板 - 管支持板:  $\sigma_{hoc} = \frac{1}{2} \left[ \sigma_{\phi hoc} + \sigma_{xhoc} + \sqrt{\left(\sigma_{\phi hoc} - \sigma_{xhoc}\right)^2 + 4 \cdot \tau_{hoc}^2} \right]$  $= \frac{1}{2} \left[ 17.18649 + 37.71060 + \sqrt{(17.18649 - 37.71060)^2 + 4 \times 0.9007072^2} \right]$ = 37.75005 ≒ 38 MPa

なお,各方向の応力は上記 b. (a)~b. (f)で算出した各成分を用いて以下のとおり算出 した。

・基準地震動 Ss 周方向応力:  $\sigma_{\varphi anc} = \sigma_{\varphi 1c} = 17.18649$  MPa,  $\sigma_{\varphi hoc} = \sigma_{\varphi 1c} = 17.18649$  MPa 軸方向応力:  $\sigma_{xanc} = \sigma_{x1c} + \sigma_{x2ganc} + \sigma_{Hx3hanc} + \sigma_{Vx3hanc}$ = 8.593244 + 8.451621 + 13.43808 + 13.35356 = 43.83651 MPa  $\sigma_{xhoc} = \sigma_{x1c} + \sigma_{x2ghoc} + \sigma_{Hx3hhoc} + \sigma_{Vx3hhoc}$ = 8.593244 + 10.78421 + 17.14689 + 17.03904

= 53.56338 MPa  
ぜん断応力: 
$$\tau_{anc} = \tau_{H1anhc} + \tau_{V1anhc}$$
  
= 0.8611467 + 0.8557307  
= 1.716877 MPa  
 $\tau_{hoc} = \tau_{H1hohc} + \tau_{V1hohc}$   
= 0.8424261 + 0.8371278  
= 1.679554 MPa  
• 弾性設計用地震動 Sd  
周方向応力:  $\sigma_{\phi anc} = \sigma_{\phi 1c} = 17.18649$  MPa,  $\sigma_{\phi hoc} = \sigma_{\phi 1c} = 17.18649$  MPa  
軸方向応力:  $\sigma_{xanc} = \sigma_{x1c} + \sigma_{x2ganc} + \sigma_{Hx3hanc} + \sigma_{Vx3hanc}$   
= 8.593244 + 8.451621 + 7.521943 + 6.845813  
= 31.41262 MPa  
 $\sigma_{xhoc} = \sigma_{x1c} + \sigma_{x2ghoc} + \sigma_{Hx3hhoc} + \sigma_{Vx3hhoc}$   
= 8.593244 + 10.78421 + 9.597942 + 8.735206  
= 37.71060 MPa  
ぜん断応力:  $\tau_{anc} = \tau_{H1anhc} + \tau_{V1anhc}$   
= 0.4820255 + 0.4386974  
= 0.9207229 MPa  
 $\tau_{hoc} = \tau_{H1hohc} + \tau_{V1hohc}$   
= 0.4715467 + 0.4291605  
= 0.9007072 MPa

3. 評価結果

熱交換器伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価結果を表3に示す。評価の結果,発生応力は許容応力を下回り,耐震安全性に問題ないことを確認した。

		単重	⇒⊽∕≖	許容	к <del>у</del> њ	発生応力(MPa)		
評価対象	区分		計測	応力	応力	管板~	管支持板~	許容応力*1
		里安皮	地長刀	状態	作里方门	管支持板	管支持板	
原子炉補機冷却系	h= 7 0	0	Ss	$IV_AS$	一次	44	54	337
熱父換器 伝熱管	1723	5	Sd	III₄S	応力	32	38	337
気体廃棄物処理系					\/r			
排ガス予熱器	*2	В	1.8Ci	B <sub>A</sub> S	八亡力	38	38	139
伝熱管					ルロフリ			

表3 熱交換器の伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価結果

\*1:設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part5 表 8 および表 9 より求まる値

\*2:設計・建設規格にて定められる区分としては基準外であるが、耐震評価上クラス3として 扱った

熱交換器管支持板の腐食(流れ加速型腐食)に対する発生応力の算出根拠

#### 1. 評価仕様

熱交換器管支持板の腐食(流れ加速型腐食)による管支持板1箇所の支持機能喪失を想定し, 地震時の発生応力が許容応力を下回ることを確認する。なお,補紙(2)と同様,JEAG4601に 示されている横置円筒形容器の許容応力を適用した。

#### 2. 算出過程

(1) 諸元

熱交換器管支持板1箇所の支持機能喪失を想定した伝熱管の耐震安全性評価について,算出 に用いた各記号の説明および熱交換器の仕様を表1,表2にそれぞれ示す。

記号	記号の説明	単位
A <sub>stb</sub>	伝熱管のせん断断面積	$\mathrm{mm}^2$
A <sub>tb</sub>	伝熱管断面積	$\mathrm{mm}^2$
C <sub>H</sub>	水平方向設計震度	_
C <sub>m</sub>	外部流体付加質量係数	_
D <sub>i</sub>	伝熱管内径	mm
D <sub>o</sub>	伝熱管外径	mm
Es	伝熱管の縦弾性係数	MPa
f <sub>an</sub>	管板-管支持板間における伝熱管の固有振動数	Hz
f <sub>ho</sub>	管支持板-管支持板間における伝熱管の固有振動数	Hz
g	重力加速度(=9.80665)	$m/s^2$
I <sub>tb</sub>	伝熱管の断面二次モーメント	$\mathrm{mm}^4$
L <sub>an</sub>	管支持機能の1箇所喪失を考慮した場合の管板-管支持板間の最長長さ	mm
L <sub>ho</sub>	管支持機能の1箇所喪失を考慮した場合の管支持板-管支持板間の最長	mm
	長さ	
$m_e$	伝熱管相当質量	kg/m
$m_p$	伝熱管単位長さあたりの質量	kg/m
m <sub>wi</sub>	伝熱管内部流体の単位長さあたりの質量	kg/m
m <sub>wo</sub>	伝熱管外部流体の単位長さあたりの質量	kg/m
M <sub>an</sub>	管板-管支持板間における自重による曲げモーメント	N•mm
M <sub>aan</sub>	管板-管支持板間における水平方向地震荷重による曲げモーメント	N•mm
M <sub>aho</sub>	管支持板-管支持板間における水平方向地震荷重による曲げモーメント	N•mm
M <sub>ho</sub>	管支持板-管支持板間における自重による曲げモーメント	N•mm

表1 計算に使用する記号の説明(1/2)

記号	記号の説明	単位
P <sub>ig</sub>	最高使用圧力	MPa
t <sub>tb</sub>	伝熱管厚さ	mm
T <sub>os</sub>	伝熱管外側平均温度	°C
T <sub>osi</sub>	運転時胴側入口温度	°C
T <sub>oso</sub>	運転時胴側出口温度	°C
T <sub>ot</sub>	伝熱管内側平均温度	°C
T <sub>oti</sub>	運転時管側入口温度	°C
T <sub>oto</sub>	運転時管側出口温度	°C
v <sub>i</sub>	内部流体の比容積	m <sup>3</sup> /kg
vo	外部流体の比容積	m <sup>3</sup> /kg
$Z_{tb}$	伝熱管の断面係数	mm <sup>3</sup>
$\lambda_{an1}$	管板-管支持板間における伝熱管の振動係数	_
$\lambda_{ho1}$	管支持板-管支持板間における伝熱管の振動係数	_
π	円周率	_
$\rho_{i}$	内部流体の密度	$kg/m^3$
ρ <sub>o</sub>	外部流体の密度	$kg/m^3$
$\rho_{tb}$	伝熱管材料の密度	$kg/m^3$
$\sigma_{an}$	管板-管支持板間における組合せ一次応力	MPa
$\sigma_{ho}$	管支持板-管支持板間における組合せ-次応力	MPa
$\sigma_{\mathrm{xan}}$	管板-管支持板間における軸方向組合せ一次応力	MPa
$\sigma_{\mathrm{xho}}$	管支持板-管支持板間における軸方向組合せ-次応力	MPa
$\sigma_{x1}$	伝熱管における内圧により生じる軸方向応力	MPa
$\sigma_{x2gan}$	管板-管支持板間における自重による曲げ応力	MPa
$\sigma_{x2gho}$	管支持板-管支持板間における自重による曲げ応力	MPa
$\sigma_{x3han}$	管板-管支持板間における水平方向地震荷重による曲げ応力	MPa
$\sigma_{x3hho}$	管支持板-管支持板間における水平方向地震荷重による曲げ応力	MPa
$\sigma_{\phi an}$	管板-管支持板間における周方向組合せ一次応力	MPa
$\sigma_{\phi ho}$	管支持板間-管支持板間における周方向組合せ一次応力	MPa
$\sigma_{\phi 1}$	伝熱管における内圧により生じる周方向応力	MPa
$\tau_{an}$	管板-管支持板間におけるせん断応力	MPa
$\tau_{ho}$	管支持板間-管支持板間におけるせん断応力	MPa
$\tau_{1anh}$	管板ー管支持板間における水平方向荷重によるせん断応力	MPa
$\tau_{1hoh}$	管支持板-管支持板間における水平方向荷重によるせん断応力	MPa

### 表1 計算に使用する記号の説明(2/2)

記号	数値	単位	引用元*1			
_	SUS304	—	(熱交換器伝熱管の使用材料)			
$\lambda_{an1}$	3. 927		機械工学便覧 A3 編 力学・機械力学(固定-支持)			
L <sub>an</sub>		mm	表3参照			
T <sub>oti</sub>		°C				
T <sub>oto</sub>		°C				
T <sub>osi</sub>		°C				
T <sub>oso</sub>		°C				
Do		mm				
D <sub>i</sub>		mm				
$\rho_{tb}$	7930	$kg/m^3$	JIS G 3463			
v <sub>i</sub>		m <sup>3</sup> /kg	日本機械学会蒸気表			
C		_	STANDARDS OR THE TUBULAR EXCHANGER MANUFACTURERS			
C <sub>m</sub>			ASSOCIATION (TEMA) NINTH EDITION SECTION 6 V-7.11			
vo		m <sup>3</sup> /kg	日本機械学会蒸気表			
$\lambda_{ho1}$	π	_	機械工学便覧 A3 編 力学・機械力学(支持-支持)			
L <sub>ho</sub>		mm	表3参照			
P <sub>ig</sub>		MPa				
t <sub>tb</sub>		mm				
C <sub>H</sub>	0. 42	_	1.8Ci を上回る水平震度			

表2 熱交換器の機器要目

\*1:引用元に記載がない場合,数値は機器の設計条件(使用環境,寸法等)から得た値を示す。

【管支持板の管支持機能喪失による支持間長さについて】

管支持板の腐食(流れ加速型腐食)により,管支持機能を1箇所喪失したものとして地震時 に発生する伝熱管への応力を求めることから,現状構造の支持間長さと機能喪失を考慮した場 合の支持間長さを表3に示す。

評価モデル	現状構造の支持間最長長さ (mm)	機能喪失を考慮した場合の 支持間最長長さ(mm)
管板-管支持板 (固定-支持)		
管支持板-管支持板 (支持支持)		

表3 管支持機能喪失を考慮した支持間長さ

#### (2) 算出過程

a. 固有振動数

固有振動数は、機械工学便覧に定める式に基づき以下のとおり算出した。

・管板-管支持板

$$\mathbf{f}_{an} = \frac{\lambda_{an1}^2}{2\pi \cdot L_{an}^2} \sqrt{\frac{\mathbf{E}_{\mathrm{s}} \cdot \mathbf{I}_{\mathrm{tb}}}{m_e}}$$

伝熱管の縦弾性係数*E*<sub>s</sub>は,設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part6 表 1 の値から,線形補間により以下のとおり算出できる。

$$\begin{split} E_{s} &= 188000 \quad MPa + \frac{186000 \quad MPa - 188000 \quad MPa}{(150 \ C - 125 \ C)} \cdot \left(\frac{T_{ot} + T_{os}}{2} - 125 \ C\right) \\ &\subset \subset \subset, \quad T_{ot} = \frac{T_{oti} + T_{oto}}{2}, \quad T_{os} = \frac{T_{osi} + T_{oso}}{2} \downarrow \forall, \\ &E_{s} &= 188000 + \frac{186000 - 188000}{(150 - 125)} \cdot \left(\frac{1}{2} \cdot \left(\underbrace{-2}_{2} + \underbrace{-2}_{2}\right) - 125\right) \\ &= 186320 \coloneqq 186000 \quad MPa \end{split}$$

伝熱管の断面二次モーメント*Itbc*は、伝熱管外径と伝熱管内径を用いて以下のとおり 算出できる。

$$I_{tb} = \frac{\pi}{64} \cdot (D_o^4 - D_i^4)$$
ここで、伝熱管内径は $D_i = D_o - 2 \cdot t_{tb}$ より算出できることから、
$$I_{tb} = \frac{\pi}{64} \cdot ($$

 $= 20878.08 mm^4$ 

伝熱管相当質量*m<sub>e</sub>*は,伝熱管自体の単位長さあたりの質量および伝熱管内外の流体の 質量を用いて以下のとおり算出できる。

 $m_e = m_p + m_{wi} + m_{wo}$ 

ここで、伝熱管自体の単位長さあたりの質量および伝熱管内外の流体の質量はそれ ぞれ $m_p = \rho_{tb} \cdot A_{tb}, \ m_{wi} = \rho_i \cdot \frac{\pi}{4} \cdot D_i^2$ および $m_{wo} = C_m \cdot \rho_o \cdot \frac{\pi}{4} \cdot D_o^2$ より算出できる ことから、

- $m_e = 1.485 + 0.001 + 0.005435$ = 1.491435 \equiv 1.50 kg/m  $m_p = 7930 \times 187.2389 \times 10^{-6}$ 
  - = 1.484805 ≒ 1.485 kg/m

$$m_{wi} = \left[ \begin{array}{c} & \frac{\pi}{4} \times \left[ \begin{array}{c} & 2 \\ & 2 \\ \end{array} \right]^{2} \times 10^{-6} \\ = & 0.00037 \approx 0.001 \text{ kg/m} \\ m_{wo} = & \frac{\pi}{4} \times \left[ \begin{array}{c} & 2 \\ \end{array} \right]^{2} \pi \\ = & 0.0054343 \approx 0.005435 \text{ kg/m} \\ \end{cases}$$

$$\pi_{k} \approx \left[ \begin{array}{c} & \frac{D_{o}}{2} \\ \end{array} \right]^{2} \pi - \left( \begin{array}{c} & \frac{D_{i}}{2} \\ \end{array} \right)^{2} \pi = \left[ \begin{array}{c} & 2 \\ \end{array} \right]^{2} \pi - \left( \begin{array}{c} & 2 \\ \end{array} \right)^{2} \pi \\ = & 187.2389 \text{ mm}^{2} \end{array}$$



以上より、管板-管支持板の一次固有振動数は以下のとおり算出できる。



・管支持板-管支持板

機械工学便覧に定める式について、 $\lambda_{an1} \rightarrow \lambda_{ho1}$ ,  $L_{an} \rightarrow L_{ho}$ として上記の管板-管支持板と同様の計算を実施すると、一次固有振動数は以下のとおり算出できる。



b. 応力成分

気体廃棄物処理系排ガス予熱器の伝熱管について,管支持板の腐食により1箇所の管支 持機能を喪失したものとして,JEAG4601および機械工学便覧に定める式に基づき,以下 (a)~(d)の各成分を算出し地震時に発生する応力を求めた。

(a) 内圧により生じる膜応力成分

内圧により生じる膜応力は、以下の式により算出した。

周方向: 
$$\sigma_{\varphi 1} = \frac{P_{ig} \cdot [D_i + 1.2t_{tb}]}{2 \cdot t_{tb}}$$
  

$$= \boxed{2 \cdot \boxed{2}}$$

$$= 18.49750 \text{ MPa}$$
軸方向:  $\sigma_{x1} = \frac{P_{ig} \cdot [D_i + 1.2t_{tb}]}{4 \cdot t_{tb}}$ 

$$= \boxed{1 \cdot \boxed{4 \cdot \boxed{2}}}$$

$$= 9.248750 \text{ MPa}$$

(b) 自重により生じる曲げ応力成分

自重により生じる曲げ応力は、以下の式により算出した。

管板 - 管支持板 : 
$$\sigma_{x2gan} = \frac{M_{an}}{Z_{tb}} = \frac{4935.233}{1313.087} = 3.758498$$
 MPa  
管支持板 - 管支持板 :  $\sigma_{x2gho} = \frac{M_{ho}}{Z_{tb}} = \frac{1885.011}{1313.087} = 1.435557$  MPa

$$M_{an} = \frac{3 \cdot (m_e \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

$$= \frac{3 \cdot (m_e \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$$

$$= 4935.233 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

$$M_{ho} = \frac{(m_e \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$$

$$= \underbrace{(m_e \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}_{4}$$

$$= 1885.011 \text{ N} \cdot \text{mm}$$

$$Z_{tb} = \frac{\pi}{32} \cdot \underbrace{(D_0^4 - D_i^4)}_{D_0}$$

$$= \frac{\pi}{32} \cdot \underbrace{(D_0^4 - D_i^4)}_{D_0}$$

$$= 1313.087 \text{ mm}^3$$

(c) 水平地震荷重により生じる曲げ応力成分水平地震荷重により生じる曲げ応力は、以下の式により算出した。

管板 - 管支持板 : 
$$\sigma_{x3han} = \frac{M_{aan}}{Z_{tb}} = \frac{2072.798}{1313.087} = 1.578569$$
 MPa  
管支持板 - 管支持板 :  $\sigma_{x3hho} = \frac{M_{aho}}{Z_{tb}} = \frac{791.7046}{1313.087} = 0.602934$  MPa  
なお,  $M_{aac}$ および $M_{aho}$ は以下の式により算出した。  
 $M_{aan} = C_{H} \cdot \frac{3 \cdot (m_{e} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$   
 $= 0.42 \cdot \frac{3 \cdot (m_{e} \cdot L_{an} \cdot g) \cdot L_{an}}{16}$   
 $= 2072.798$  N · mm  
 $M_{aho} = C_{H} \cdot \frac{(m_{e} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$   
 $= 0.42 \cdot \frac{(m_{e} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$   
 $= 0.42 \cdot \frac{(m_{e} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$   
 $= 0.42 \cdot \frac{(m_{e} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$   
 $= 0.42 \cdot \frac{(m_{e} \cdot L_{ho} \cdot g) \cdot L_{ho}}{4}$ 

(d) 水平地震荷重により生じるせん断応力成分水平地震荷重により生じるせん断応力は、以下の式により算出した。

$$= 0.42 \cdot \boxed{\frac{\times 9.80665}{93.90017 \times 10^{-6}}}$$

= 0.046971 MPa

なお, Astbは以下の式により算出した。

$$A_{stb} = \frac{3 \cdot \left[ \left( \left( \frac{D_0}{2} \right)^2 + \left( \frac{D_1}{2} \right)^2 \right) \right]}{4 \left[ \left( \frac{D_0}{2} \right)^2 + \left( \frac{D_0}{2} \right) \cdot \left( \frac{D_1}{2} \right) + \left( \frac{D_1}{2} \right)^2 \right]} \cdot A_{tb}$$
$$= \frac{3 \cdot \left[ \left( \left( \sum_{2} \right)^2 + \left( \sum_{2} \right)^2 \right) \right]}{4 \left[ \left( \sum_{2} \right)^2 + \left( \sum_{2} \right) \cdot \left( \sum_{2} \right) + \left( \sum_{2} \right)^2 \right]} \cdot 187.2389$$
$$= 93.90017 \text{ mm}^2$$

c. 組合せ応力

- 次応力は,以下の式により組み合わせた。  
管板 - 管支持板:  

$$\sigma_{an} = \frac{1}{2} \left[ \sigma_{\varphi an} + \sigma_{xan} + \sqrt{(\sigma_{\varphi an} - \sigma_{xan})^2 + 4 \cdot \tau_{an}^2} \right]$$

$$= \frac{1}{2} \left[ 18.49750 + 14.58582 + \sqrt{(18.49750 - 14.58582)^2 + 4 \times 0.087760^2} \right]$$

$$= 18.49947 = 19 \text{ MPa}$$
管支持板 - 管支持板:  

$$\sigma_{ho} = \frac{1}{2} \left[ \sigma_{\varphi ho} + \sigma_{xho} + \sqrt{(\sigma_{\varphi ho} - \sigma_{xho})^2 + 4 \cdot \tau_{ho}^2} \right]$$

$$= \frac{1}{2} \left[ 18.49750 + 11.28725 + \sqrt{(18.49750 - 11.28725)^2 + 4 \times 0.046971^2} \right]$$

$$= 18.49781 = 19 \text{ MPa}$$

なお,各方向の応力は上記 b. (a) ~b. (d) で算出した各成分を用いて以下のとおり算出 した。

周方向応力: 
$$\sigma_{\varphi an} = \sigma_{\varphi 1} = 18.49750$$
 MPa,  $\sigma_{\varphi ho} = \sigma_{\varphi 1} = 18.49750$  MPa  
軸方向応力:  $\sigma_{xan} = \sigma_{x1} + \sigma_{x2gan} + \sigma_{x3han}$   
= 9.248750 + 3.758498 + 1.578569  
= 14.58582 MPa

$$\sigma_{xho} = \sigma_{x1} + \sigma_{x2gho} + \sigma_{x3hho}$$
  
= 9.248750 + 1.435557 + 0.602934  
= 11.287241 MPa  
せん断応力:  $\tau_{an} = \tau_{1anh}$   
= 0.087760 MPa  
 $\tau_{ho} = \tau_{1hoh}$   
= 0.046971 MPa

3. 評価結果

熱交換器伝熱管の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価結果を表3に示す。評価の結果,発生応力は許容応力を下回り,耐震安全性に問題ないことを確認した。

表3 熱交換器の管支持板の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した伝熱管の耐震安全性評価結果

		副電	⇒⊤∕≖	許容	<u>к</u> +	発生応	5力(MPa)	
評価対象	区分	前長 重更由	計111 抽電力	応力	応力 毎回	管板~	管支持板~	許容応力*1
		里安度	地辰刀	状態	个里力门	管支持板	管支持板	
気体廃棄物処理系					\/r			
排ガス予熱器	*2	В	1.8Ci	B <sub>A</sub> S	八亡力	19	19	139
伝熱管					ルロフリ			

\*1:設計・建設規格 JSME S NC1-2005 付録材料図表 Part5表8および表9より求まる値

\*2:設計・建設規格にて定められる区分としては基準外であるが、耐震評価上クラス3として 扱った

原子炉浄化系再生熱交換器の想定腐食量の設定根拠について

#### 1. 概要

原子炉浄化系再生熱交換器の胴については2016年12月に実機の肉厚測定を実施しており、測 定結果が公称板厚を上回る結果となった。しかしながら、運転開始後60年時点までの運転を想 定した減肉については、水質、流速等による影響を考慮した腐食速度を用いて想定減肉量を算 出した。

2. 原子炉浄化系再生熱交換器の想定減肉量の算出に用いる評価条件

原子炉浄化系再生熱交換器の評価条件は下記とした。

評価条件								
温度	224. 4°C $\sim$ 50°C							
溶存酸素濃度	約10ppb(水素注入時)							
流速	最大1.8m/s(胴内の流速(1.07m/s)に対して保守性を考慮した設定値)							

#### 3. 算出方法

原子炉浄化系再生熱交換器の胴(炭素鋼)における,肉厚測定日(2016年12月12日)から運転開始後60年時点(2049年2月10日)までの期間における想定減肉量を算出した。

具体的には、上記評価条件における腐食速度を図1<sup>[1]</sup>から読み取り、流路形状による減肉量 への影響係数<sup>[2]</sup>を乗じて減肉量を算出した。

評価期間	暦年
肉厚測定日(2016年12月12日)~運転開始後後60年目(2049年2月10日)	32.19年

#### 4. 減肉量の算出過程

3. に記載した評価条件における腐食速度は図1の読取値より以下となる。

・腐食速度:約60[mg/dm<sup>2</sup>/month]



図1 腐食速度と溶存酸素の関係[1]

原子炉浄化系再生熱交換器の胴側流体の流れは,直管のように完全な水平方向の流れではな く,管支持板があるため直交方向の流れの影響を受ける。流路形状による減肉量への影響係数 <sup>[2]</sup>として,当該機器の流路形状を考慮し,直管部に対する渦形成によるよどみ点での形状係数 比を乗じる。

以上より、肉厚測定日から運開後60年目までの期間における推定減肉量を以下のとおり算出 した。

- 5. 参考文献
  - [1] E. G. Brush, W. L. Pearl, "Corrosion and Corrosion Product Release in Neutral Feedwater", Corrosion, 28, 129-135 (1972)
  - [2] JSME S CA1-2005, 発電用設備規格 配管減肉管理に関する規格(2005年版)(増訂版)

排ガス予熱器の想定腐食量の設定根拠について

#### 1. 概要

排ガス予熱器の胴については2016年2月12日に肉厚測定を実施した結果,公称板厚からの減 肉を確認した(公称板厚12mmに対して測定最小値が11.8mm)。

排ガス予熱器の肉厚測定の回数は1回のみであることから、公称板厚から測定最小板厚の差 を実際の減肉量として、減肉率を算出した。減肉傾向と運転開始後60年時点までの時間を用い て想定減肉量を算出した。

	評価時間[kh]	
実績	運転開始(1989年2月10日)から初回測定までの運転時間(2012年1月27日)	162. 51
想定	最後に測定した日(2016年2月12日)から運転開始後60年目(2049年2月10日)	289. 2

#### 2. 排ガス予熱器の減肉量の算出方法

(1) 想定減肉率の算出 以下の算出式により減肉率を算出する。

減肉率[mm/kh] = 公称板厚[mm] - 測定最小板厚[mm] 運転開始から初回測定までの運転時間[kh] = 12 [mm] - 11.8 [mm] 162.51 [kh] = 0.0012 → 0.002[mm/kh] (小数第4位を切上)

(2) 想定減肉量の算出

(1)で算出した減肉率に最後に測定した測定日から運転開始後60年時点までの時間\*を 乗じて想定減肉量を算出する。

- ※:排ガス予熱器はプラント運転中のみ稼働する設備であるが,想定減肉量の算出にあたっては保守的にプラント停止期間を考慮せず,運転開始後60年時点までの総時間を用いて 評価を行った。
- 想定減肉量[mm]=減肉率[mm/kh]×最後に測定した日から運転開始後60年目までの時間[kh] =0.002[mm/h]×289.2[kh]
  - =0.5784 → <u>0.58[mm]</u>(小数第3位を切上)

「耐震管理厚さ」の設定および管理方法について

#### 1. 「耐震管理厚さ」設定の経緯

配管の腐食(流れ加速型腐食)を考慮した耐震安全性評価について,「実用発電用原子炉施設における高経年化対策実施ガイド」の記載を踏まえ,耐圧上の必要厚さまたは60年時点での想定厚さを用いた耐震評価を実施したところ,評価が成立しないモデルがあった。

このため,評価対象配管に対して管理基準を定めることを目的とし,配管減肉管理上の保守 的な管理値として,40年目の想定厚さを含めた「耐震管理厚さ」を社内QMSに定めた。

#### 2. 「耐震管理厚さ」を含めた配管肉厚管理方法

炭素鋼配管の配管肉厚について,実測データに基づき耐震管理厚さ到達までの余寿命を測定 し,その結果に基づき講ずるべき措置(配管取替,補修または耐震補強)を計画・実施するこ とを社内QMSに定めている。耐震管理厚さを下回らないよう管理していることを踏まえ,運転開 始後60年時点までの配管肉厚を「耐震管理厚さ」として,耐震安全性評価を実施した。実測デ ータを踏まえた配管取替等の対策実施イメージを図1に示す。



図1 配管肉厚管理における対策実施イメージ

また,配管の肉厚管理は,耐震管理厚さと必要最小厚さ(tsr)の大きい方の厚さで管理して いることから,耐震上および耐圧上の両観点から,配管肉厚が基準値を下回ることはない。耐 震管理厚さとtsrの比較等の詳細は別紙13に示す。

#### 3. 「耐震管理厚さ」の見直し

耐震管理厚さは耐震上の必要最小厚さに余裕をもった厚さであるため、今後の配管肉厚測定 の実測データに基づく追加の耐震補強または評価モデルにおける配管板厚の詳細検討を反映し 耐震再評価を実施した結果を踏まえ、耐震管理厚さを見直すことができることとしている。耐 震管理厚さ見直しのイメージを図2に示す。



図2 耐震管理厚さ見直しのイメージ

4. 配管肉厚測定と余寿命管理の具体的手法

現在までの実測データを踏まえ設定した「耐震管理厚さ」に基づき、耐震安全性評価にて評価が成立することを確認しており、配管肉厚測定結果から得られる減肉率を踏まえて余寿命を 算出し、余寿命に応じた対応事項を以下のとおり社内QMSに定めている。

今後の実測データを反映し得られた余寿命に応じ,次回検査時期の設定や講ずるべき措置(配 管取替,補修,耐震再評価(耐震管理厚さ見直し)の計画および実施)について,以下のとおり 対応することとしている。

- ・余寿命:5年以上:次回点検時期の設定
- ・余寿命:15カ月以上5年未満:措置(配管取替等または耐震再評価)の計画策定

・余寿命:15カ月未満:措置の実施

また,余寿命5年未満に到達した場合に検討する措置のうち,「耐震再評価」の内容は以下の とおり。

耐震補強を伴う耐震管理厚さの見直し

配管への耐震補強による発生応力の低減を踏まえ,耐震補強内容および配管の減肉を反 映したモデルにて耐震再評価を実施する。

- ② 耐震補強を伴わない耐震管理厚さの見直し
  - 評価済みの「耐震管理厚さ」(=min(40年目の想定厚さ,公称板厚の80%の厚さ))に対し、より減肉が進行した条件のモデルで耐震再評価を実施する。

上記を踏まえ、余寿命管理の概要フローを図3に、各措置(配管取替等または耐震再評価)の 実施内容に応じた対応の具体例を図4〜図6に示す。また、社内QMSに定める管理方法の抜粋を図 7および図8に示す。





※:数値は説明のために例として記載した値であり、実際の測定結果等を使用したものではない

図4 余寿命管理の具体的手法(例1:配管取替の実施)



※:数値は説明のために仮記載した値であり、実際の測定結果等を使用したものではない

図5 余寿命管理の具体的手法(例2:耐震補強を伴う耐震管理厚さの見直し)



※:数値は説明のために仮記載した値であり、実際の測定結果等を使用したものではない

図6 余寿命管理の具体的手法(例3:耐震補強を伴わない耐震管理厚さの見直し)

(定事検) <sup>※1</sup> [ a =最小値-1 年] 5.	余寿命 [a]	余寿命が5年 となる時期(年)	余寿命の1/2 が経過する時期(年)	10 年※3	備考
[a = 昄/叭峘-1 平] 5.	[a]	<b>[</b> ] <b>]</b>	N. WELEY 2 . 2 . 2 . 2 . 2 . 2 . 2 . 2 . 2 . 2		備考
5.	and the second se	$\lfloor b \rfloor = a - 5$	[c] = a / 2	[d]	
	1とした場合	0.1(最小)	2.55(最小)	10	検査実施箇所 の減肉傾向(減 肉率が極端に 大きくなった
1 **2	6年	1	3	10	
	7年	2	3. 5	10	
2	8年	3	4	10	
3	9年	4	4.5	10	] 場合等) によっ
4	10年	5	5	10	]ては,実施時期
6	15年	10	<u>7.5</u>	10	]を次表によら
	20 年	15	<u>10</u>	<u>10</u>	」ず時期を早め に確認する場 合もある。
8 3	0年以上	25	15	<u>10</u>	

※3 エルボ等の2回目測定のみに適用。2回目測定実績に基づき定めた値であり、測定実績の蓄積に伴い、必

要により見直しを行う。

当社QMS文書「配管肉厚管理手引書」より抜粋

図7 余寿命に応じた次回検査時期の設定

	表一8 算出。	された余寿命に応じて講ずるべき措置	
	算出された余寿命	講ずるべき措置	
必要最小厚さ基準	8年以上	余寿命に応じて、次回の検査実施時期を設定 (表-3「余寿命5年以上の検査実施時期」に示す。)	
	2年以上5年未満	配管取替え計画の策定および実施までの間における定 事検ごとの検査	…【tsr管理①】配管取替計画の策定
	15ヶ月※1以上2年未満	次回定事検期間内における配管の取替え*2または補修* 3	…【tsr管理②】次回定事検にて取替
	15ヶ月※1未満	当該定事検期間内における配管の取替え <sup>幸2</sup> または補修 <sup>幸</sup> 3	…【tsr管理③】今回定事検にて取替
耐震管理厚さ基準	5年以上	余寿命に応じて、次回の検査実施時期を設定 (表-3「余寿命5年以上の検査実施時期」に示す。)	【「耐震管理厚さ」管理①】
	15 ヶ月 <sup>※1</sup> 以上5年未満	次回定事検期間までに耐震評価による管理厚さの見直 し,配管取替え計画の策定,配管補修計画の策定または 耐震補強計画の策定	次回定事検までに以下を実施     「耐震再評価による管理厚さ見直し」また     「     「     「     「     世     な     使     な     使     ま     で     で     で     で     で     で     で     で     で     で     で     で     で     の     で     で     、
	15 ヶ月 <sup>※1</sup> 未満	当該定事検期間内に耐震評価および耐震管理厚さの見 直しを行い,算出された余寿命に応じた以下の対応を実施 ・見直した耐震管理厚さの余寿命が15ヵ月以上の場 合,必要最小厚さ基準または耐震管理厚さ基準のい ずれか短い方の余寿命に応じた講ずるべき措置の 実施 ・見直した耐震管理厚さの余寿命が15ヵ月未満の場 合、当該定事検期間内における配管の取替え <sup>82</sup> , 補修 <sup>43</sup> または耐震補強	【「耐震管理厚さ」管理②】 上記(【「耐震管理厚さ」管理①】)を 踏まえ、取替/補修/補強の実施 (管理厚さ見直しの結果、余寿命が15か月) 上となった場合は、tsr/耐震管理厚さの 寿命が短い方に応じて措置を実施)
× 1	15ヶ月とは、次回運転サー での30日、②総合負荷検 に関する規則第48条)、③	イクルまでの最長運転サイクルで,①並列〜総合負荷検査ま 査から解列まで 13 ヶ月(実用発電用原子炉の設置、運転等 ③さらに最大延長 30 日とした場合の 15 ヶ月とした。	
₩2	配管の取替えに際しては, 工夫や配管材質の改良」 い実施する	「減肉の生じにくい配管構造とするような設計・施工上の などの対策を講ずるため設計メーカーと十分調整・検討を行	
₩3	<ul> <li>補修方法として内面肉盛済</li> <li>子力設備規格 JSME S NB1</li> <li>と同等以上とする必要がる</li> <li>設備規格 JSME S NA1-200</li> </ul>	容接があるが、その適用に際しては、日本機械学会発電用原 -2001 溶接規格」に従って溶接を行い、溶接部の強度を母材 ある。その他の補修方法として、日本機械学会発電用原子力 4 「維持規格」の記載内容も参照することができる。	
		— 当社QMS文書「配管肉厚管理手引書」より抜粋	]

図8 余寿命に応じた措置等の具体例