本資料のうち、枠囲みの内容 は商業機密の観点から公開で きません。

女川原子力発電所第2号	号機 工事計画審査資料
資料番号	02-工-B-19-0329_改 0
提出年月日	2021年8月19日

VI-2-5-7-1-2 原子炉補機冷却水ポンプの耐震性についての計算書

2021年8月

東北電力株式会社

# 目 次

1. 概要	1
2. 一般事項 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	1
2.1 構造計画 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	1
3. 構造強度評価 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	3
3.1 構造強度評価方法 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	3
3.2 荷重の組合せ及び許容応力・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
3.2.1 荷重の組合せ及び許容応力状態・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	3
3.2.2 許容応力 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	3
3.2.3 使用材料の許容応力評価条件・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	Ç
3.3 計算条件 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
4. 機能維持評価 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	7
4.1 動的機能維持評価方法 · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
5. 評価結果・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	8
5.1 設計基準対象施設としての評価結果・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
5.2 重大事故等対処設備としての評価結果	8

#### 1. 概要

本計算書は、添付書類「VI-2-1-9 機能維持の基本方針」にて設定している構造強度及び機能維持の設計方針に基づき、原子炉補機冷却水ポンプが設計用地震力に対して十分な構造強度及び動的機能を有していることを説明するものである。

原子炉補機冷却水ポンプは、設計基準対象施設においては S クラス施設に、重大事故等対処設備においては常設重大事故防止設備(設計基準拡張)及び常設重大事故緩和設備(設計基準拡張)に分類される。以下、設計基準対象施設及び重大事故等対処設備としての構造強度評価及び動的機能維持評価を示す。

なお、原子炉補機冷却水ポンプは、添付書類「VI-2-1-13 機器・配管系の計算書作成の方法」 に記載のポンプ<mark>と類似の構造</mark>であるため、添付書類「VI-2-1-13-4 横軸ポンプの耐震性について の計算書作成の基本方針」に基づき評価を実施する。

#### 2. 一般事項

#### 2.1 構造計画

原子炉補機冷却水ポンプの構造計画を表 2-1 に示す。

表 2-1 構造計画

計画の概要	
基礎・支持構造 主体構造 概略構造図	
ポンプはポンプベースに固うず巻形 定され、ポンプベースは基 (ラず巻形横軸ポンプ) ではポルトで基礎に据え付ける。	ルト (単位: mm)

#### 3. 構造強度評価

#### 3.1 構造強度評価方法

原子炉補機冷却水ポンプの構造強度評価は,添付書類「VI-2-1-13-4 横軸ポンプの耐震性についての計算書作成の基本方針」に記載の耐震計算方法に基づき行う。

#### 3.2 荷重の組合せ及び許容応力

#### 3.2.1 荷重の組合せ及び許容応力状態

原子炉補機冷却水ポンプの荷重の組合せ及び許容応力状態のうち設計基準対象施設の評価に用いるものを表 3-1 に, 重大事故等対処設備の評価に用いるものを表 3-2 に示す。

#### 3.2.2 許容応力

原子炉補機冷却水ポンプの許容応力は、添付書類「VI-2-1-9 機能維持の基本方針」に基づき、表 3-3 のとおりとする。

#### 3.2.3 使用材料の許容応力評価条件

原子炉補機冷却水ポンプの使用材料の許容応力評価条件のうち設計基準対象施設の評価 に用いるものを表 3-4 に、重大事故等対処設備の評価に用いるものを表 3-5 に示す。

#### 3.3 計算条件

応力計算に用いる計算条件は、本計算書の【原子炉補機冷却水ポンプ(A)、(C)の耐震性についての計算結果】及び【原子炉補機冷却水ポンプ(B)、(D)の耐震性についての計算結果】の設計条件及び機器要目に示す。

施記	党区分	機器名称	耐震重要度分類 機器等の区分		荷重の組合せ	許容応力状態	
原子炉冷却	原子炉補機	原子炉補機冷却水		<b>1</b>	$D+P_D+M_D+S d^*$	III <sub>A</sub> S	
系統施設	冷却設備	ポンプ	S	Non <mark>*</mark>	$D+P_D+M_D+S_S$	IV <sub>A</sub> S	

注記\*:クラス3ポンプの荷重の組合せ及び許容応力状態を適用する。また、クラス3ポンプの支持構造物を含む。

表 3-2 荷重の組合せ及び許容応力状態(重大事故等対処設備)

	施設区分		機器名称	設備分類*1	機器等の区分	荷重の組合せ	許容応力状態
•				常設/防止		$D + P_D + M_D + S s^{*3}$	IV <sub>A</sub> S
	原子炉冷却 系統施設	原子炉補機冷却設備	原子炉補機冷却水 ポンプ	( <mark>DB</mark> 拡張) 常設/緩和 ( <mark>DB</mark> 拡張)	重大事故等 クラス2ポンプ* <sup>2</sup>	$D+P_{SAD}+M_{SAD}+S$ s	V <sub>A</sub> S (V <sub>A</sub> S として IV <sub>A</sub> S の許容限界 を用いる。)

注記\*1:「常設/防止(DB拡張)」は常設重大事故防止設備(設計基準拡張),「常設/緩和(DB拡張)」は常設重大事故緩和設備(設計基準拡張)を示す。

\*2: 重大事故等クラス2ポンプの支持構造物を含む。

\*3:  $\lceil D + P_{SAD} + M_{SAD} + S_{S} \rfloor$  の評価に包絡されるため、評価結果の記載を省略する。

	許容限の	界* <sup>1,*2</sup> 卜等)			
許容応力状態	一次応力				
	引張り	せん断			
${ m III}_{ m A} { m S}$	1.5 · f t	1.5 · f s			
${f IV}_{{\mathbb A}}{f S}$					
V <sub>A</sub> S (V <sub>A</sub> S としてIV <sub>A</sub> S の許容限界を用いる。)	1.5 · f <sub>t</sub> *	1.5 • f <sub>s</sub> *			

注記\*1:応力の組合せが考えられる場合には、組合せ応力に対しても評価を行う。

\*2: 当該の応力が生じない場合、規格基準で省略可能とされている場合及び他の応力で代表可能である場合は評価を省略する。

	2 2 2 20/11/11	公 1 区间位付 2 间 台地 万 间						
   評価部材	材料	温度条	件	Sy	Su	Sy (RT)		
四十四日以	12117	(℃)		(MPa)	(MPa)	(MPa)		
基礎ボルト		周囲環境温度	50			_		
ポンプ取付ボルト		最高使用温度	70			_		
原動機取付ボルト		周囲環境温度	50			_		

### 表 3-5 使用材料の許容応力評価条件(重大事故等対処設備)

)	評価部材	材料		温度条件 (℃)			S <sub>y</sub> (MPa)	S <sub>u</sub> (MPa)		S <sub>y</sub> (RT) (MPa)
	基礎ボルト			周囲環境温度	50	Γ			1	_
	ポンプ取付ボルト			最高使用温度	70					_
	原動機取付ボルト			周囲環境温度	50					_

#### 4. 機能維持評価

#### 4.1 動的機能維持評価方法

原子炉補機冷却水ポンプの動的機能維持評価は、添付書類「VI-2-1-13-4 横軸ポンプの耐震性についての計算書作成の基本方針」に記載の評価方法に基づき行う。

原子炉補機冷却水ポンプは地震時動的機能維持が確認された機種と類似の構造及び振動特性であるため、添付書類「VI-2-1-9 機能維持の基本方針」に記載の機能確認済加速度を適用する。機能確認済加速度を表 4-1 に示す。

表 4-1 機能確認済加速度

 $(\times 9.8 \text{m/s}^2)$ 

評価部位	形式	方向	機能確認	済加速度	
		水平 <mark>方向</mark>	軸直角方向	3. 2	
ポンプ	横形単段遠心式 ポンプ	八半 <mark>万间</mark> 	軸方向	1.4	
		鉛直 <mark>方向</mark>	1. 0		
百利州	横形ころがり	水平 <mark>方向</mark>	4. 7		
原動機	軸受電動機	鉛直 <mark>方向</mark>	1.0		

#### 5. 評価結果

#### 5.1 設計基準対象施設としての評価結果

原子炉補機冷却水ポンプの設計基準対象施設としての耐震評価結果を以下に示す。発生値は 許容限界を満足しており、設計用地震力に対して十分な構造強度及び動的機能を有していることを確認した。

#### (1) 構造強度評価結果

構造強度評価の結果を次頁以降の表に示す。なお、弾性設計用地震動Sd及び静的震度は基準地震動Ssを下回っており、基準地震動Ssによる発生値が、弾性設計用地震動Sd又は静的震度に対する評価における許容限界を満足するため、弾性設計用地震動Sd又は静的震度による発生値の算出を省略した。

#### (2) 機能維持評価結果

動的機能維持評価の結果を次頁以降の表に示す。

#### 5.2 重大事故等対処設備としての評価結果

原子炉補機冷却水ポンプの重大事故等時の状態を考慮した場合の耐震評価結果を以下に示す。 発生値は許容限界を満足しており、設計用地震力に対して十分な構造強度及び動的機能を有し ていることを確認した。

#### (1) 構造強度評価結果

構造強度評価の結果を次頁以降の表に示す。

#### (2) 機能維持評価結果

動的機能維持評価の結果を次頁以降の表に示す。

【原子炉補機冷却水ポンプ(A),(C)の耐震性についての計算結果】

#### 1. 設計基準対象施設

#### 1.1 設計条件

		据付場所及び床面高さ	固有周	期 (s)	弹性設計用地震動	Sd又は静的震度	基準地震	憂動S s	ポンプ振動に	最高使用温度	周囲環境温度
機器名称	耐震重要度分類	(m)	水平方向	鉛直方向	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	よる震度	(°C)	(°C)
原子炉補機冷却水ポンプ (A),(C)	S	原子炉建屋 0. P8. 10*1	*2	*2	*3	*3	C <sub>H</sub> =0.99	$C_{V} = 0.69$		70	50

注記 \*1:基準床レベルを示す。

\*2:固有周期は十分に小さく、計算は省略する。

\*3: Ⅲ、S については、基準地震動S sで評価する。

#### 1.2 機器要目

部 材	m <sub>i</sub> (kg)	h <sub>i</sub> (mm)	Q <sub>1 i</sub> <mark>*1</mark> (mm)	Q 2 i <mark>*1</mark> (mm)	d <sub>i</sub> (mm)	$A_{ m b~i}$ (mm²)	n i	n <sub>f i</sub> *1
基礎ボルト							12	6
(i = 1)							12	2
ポンプ取付ボルト ( i =2)	1						4	2
(i = 2)							4	2
原動機取付ボルト	1						1	2
(i = 3)							4	2

	Syi Sui Fi Fi*		E *	転倒方向		М	
部材	S <sub>yi</sub> (MPa)	S <sub>ui</sub> (MPa)	r <sub>i</sub> (MPa)	(MPa)	弹性設計用地震動S d	基準地震動	$\mathrm{M_p}$ (N • mm)
	(MFa)	(MFa)	(MFa)	(WFa)	又は静的震度	Ss	(14 - 11111)
基礎ボルト						#4	
(i = 1)					_	軸	_
ポンプ取付ボルト						****	1 400 \ 106
( i =2)					_	軸直角	$1.496 \times 10^{6}$
原動機取付ボルト						****	1 400 \ 106
(i = 3)					_	軸直角	$1.496 \times 10^{6}$

予想最大両振幅 回転速度  $(\mu \, \text{m})$ (rpm)

注記\*1:各ボルトの機器要目における上段は軸直角方向転倒に対する評価時の 要目を示し、下段は軸方向転倒に対する評価時の要目を示す。 \*2:最高使用温度で算出 \*3:周囲環境温度で算出

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

## 1.3 計算数値

1.3.1 ボルトに作用する力

(単位:N)

	Fbi		Qbi	
部 材	弾性設計用地震動S d	基準地震動	弾性設計用地震動S d	基準地震動
	又は静的震度	Ss	又は静的震度	Ss
基礎ボルト				
(i = 1)				
ポンプ取付ボルト				
(i=2)				
原動機取付ボルト				
( i =3)				

\*:ⅢASについては、基準地震動Ssで評価する。

#### 1.4 結論

1.4.1 ボルトの応力

(単位:MPa)

	<b>☆</b> 17 ++		材料		K +	弹性設計用地震動	弾性設計用地震動Sd又は静的震度				<b>.</b>
	部材				応 力	算出応力	許容応力		算出応力		許容応力
ſ	基礎ボルト				引張り	σ <sub>b1</sub> =11*2		<i>f</i> <sub>t s 1</sub> =173 <sup>*1</sup>	σ <sub>b1</sub> =11		f <sub>t s 1</sub> =207*1
	(i = 1)				せん断	$\tau_{b1} = 7^{*2}$		<b>f</b> <sub>s b 1</sub> =133	τ <sub>b1</sub> =7		<i>f</i> <sub>s b 1</sub> =159
	ポンプ取付ボルト				引張り	$\sigma_{b2} = 6^{*2}$		<i>f</i> <sub>t s 2</sub> =153 <mark>*¹</mark>	σ <sub>b2</sub> =6		<i>f</i> <sub>t s 2</sub> =184*1
	(i = 2)				せん断	$\tau_{b2} = 4^{*2}$		<b>f</b> <sub>s b 2</sub> =118	τ <sub>b2</sub> =4		<sub>f<sub>s b 2</sub>=141</sub>
ſ	原動機取付ボルト				引張り	σ <sub>b3</sub> =18 <mark>*2</mark>		<i>f</i> <sub>t s 3</sub> =158*1	σ <sub>b3</sub> =18		f <sub>ts3</sub> =190*1
	(i = 3)				せん断	τ <sub>ь3</sub> =14 <mark>*2</mark>		<b>f</b> <sub>s b 3</sub> =122	τь3=14		<sub>f<sub>s b 3</sub>=146</sub>

すべて許容応力以下である。

注記 \*1: $f_{tsi} = Min[1.4 \cdot f_{toi} - 1.6 \cdot \tau_{bi}, f_{toi}]$ より算出

\*2: 基準地震動Ssによる算出値

#### 1.4.2 動的機能の評価結果

 $(\times 9.8 \text{m/s}^2)$ 

		機能維持評価用加速度*	機能確認済加速度		
	水平方向	0.82	3.2(軸直角)		
ポンプ	小千刀间	0.02	1.4(軸)		
	鉛直方向	0. 57	1.0		
百利小伙	水平方向	0.82	4. 7		
原動機	鉛直方向	0. 57	1.0		

注記 \*: 基準地震動Ssにより定まる応答加速度とする。

機能維持評価用加速度(1.0ZPA)は、すべて機能確認済加速度以下である。

【原子炉補機冷却水ポンプ(A),(C)の耐震性についての計算結果】

#### 2. 重大事故等対処設備

#### 2.1 設計条件

機器名称	and Additional States	据付場所及び床面高さ (m)	固有周期(s)		弾性設計用地震動Sd又は静的震度		基準地震動S s		ポンプ振動に	最高使用温度	周囲環境温度
	設備分類		水平方向	鉛直方向	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	よる震度	(°C)	(°C)
原子炉補機冷却水ポンプ (A),(C)	常設/防止 (DB 拡張) 常設/緩和 (DB 拡張)	原子炉建屋 0. P8. 10*1	*2	*2	_	_	C <sub>H</sub> =0.99	$C_{\rm V} = 0.69$		70	50

注記 \*1: 基準床レベルを示す。

\*2:固有周期は十分に小さく、計算は省略する。

#### 2.2 機器要目

部 材	m <sub>i</sub> (kg)	h i (mm)	0 1 i *1 (mm)	ℓ <sub>2i</sub> *1 (mm)	d <sub>i</sub> (mm)	$A_{ m b~i} \  m (mm^2)$	n i	n <sub>f i</sub> *¹
基礎ボルト							12	6
(i = 1)							12	2
ポンプ取付ボルト							1	2
(i = 2)							4	2
原動機取付ボルト							1	2
(i = 3)							4	2

	C	C	F <sub>i</sub> (MPa)	F ;*	転倒方	句	M
部 材	S <sub>yi</sub> (MPa)	S <sub>ui</sub> (MPa)		MPa)	弾性設計用地震動S d	基準地震動	$\mathrm{M}_{\mathrm{p}}$ (N • mm)
	(MI a)	(MI a)	(MI a)	(IVII a)	又は静的震度	Ss	(14 - 11111)
基礎ボルト						軸	
(i = 1)						甲山	
ポンプ取付ボルト						軸直角	$1.496 \times 10^{6}$
(i = 2)							1.490 × 10
原動機取付ボルト						軸直角	$1.496 \times 10^{6}$
( i =3)					_		1.490 × 10°

予想最大両振幅	回転速度
(μm)	(rpm)

注記\*1:各ボルトの機器要目における上段は軸直角方向転倒に対する評価時の 要目を示し、下段は軸方向転倒に対する評価時の要目を示す。 \*2:最高使用温度で算出 \*3:問囲環境温度で算出

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

#### 2.3 計算数値

2.3.1 ボルトに作用する力

(単位:N)

	F <sub>bi</sub>		$Q_{\mathrm{b}\mathrm{i}}$			
部 材	弹性設計用地震動Sd又	基準地震動	弾性設計用地震動Sd又	基準地震動		
	は静的震度	Ss	は静的震度	Ss		
基礎ボルト						
( i =1)						
ポンプ取付ボルト						
(i = 2)						
原動機取付ボルト						
( i =3)						

#### 2.4 結論

2.4.1 ボルトの応力

(単位:MPa)

部材		材料	応 力	弹性設計用地震動	JS d 又は静的震度	基準地震動S s			
司》 77	1/1 1/1		応 力	算出応力	許容応力	算出応力	許容応力		
基礎ボルト			引張り		_	σ <sub>b1</sub> =11	f <sub>ts1</sub> =207*		
(i = 1)		せん断				τ <sub>b1</sub> =7	<b>f</b> <sub>s b 1</sub> =159		
ポンプ取付ボルト			引張り		_	σ <sub>b2</sub> =6	<b>f</b> <sub>t s 2</sub> =184*		
(i = 2)	Н		せん断	_	_	τ <sub>b2</sub> =4	<b>f</b> <sub>s b 2</sub> =141		
原動機取付ボルト			引張り		_	σ <sub>b3</sub> =18	<b>f</b> <sub>ts3</sub> =190*		
( i =3)			せん断	<del>-</del>		τ <sub>b3</sub> =14	<b>f</b> <sub>s b 3</sub> =146		

すべて許容応力以下である。

注記  $*: \frac{f_{tsi}}{f_{toi}} = Min[1.4 \cdot \frac{f_{toi}}{f_{toi}} - 1.6 \cdot \tau_{bi}, \frac{f_{toi}}{f_{toi}}]$ より算出

#### 2.4.2 動的機能の評価結果

 $(\times 9.8 \text{m/s}^2)$ 

			( · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		
		機能維持評価用加速度*	機能確認済加速度		
	水平方向	0.82	3.2(軸直角)		
ポンプ	小十刀间	0.02	1.4(軸)		
	鉛直方向	0. 57	1.0		
百香	水平方向	0.82	4. 7		
原動機	鉛直方向	0. 57	1.0		

注記 \*: 基準地震動Ssにより定まる応答加速度とする。

機能維持評価用加速度(1.0ZPA)は、すべて機能確認済加速度以下である。

【原子炉補機冷却水ポンプ(B),(D)の耐震性についての計算結果】

#### 1. 設計基準対象施設

#### 1.1 設計条件

機器名称	耐震重要度分類	据付場所及び床面高さ (m)	固有周期(s)		弾性設計用地震動Sd又は静的震度		基準地震動S s		ポンプ振動に	最高使用温度	周囲環境温度
			水平方向	鉛直方向	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	よる震度	(°C)	(°C)
原子炉補機冷却水ポンプ (B),(D)	S	原子炉建屋 0. P8. 10*1	*2	*2	*3	_*3	C <sub>H</sub> =0.99	$C_{\rm V} = 0.69$		70	50

注記 \*1: 基準床レベルを示す。

\*2:固有周期は十分に小さく、計算は省略する。

\*3: Ⅲ、S については、基準地震動Ssで評価する。

#### 1.2 機器要目

部材	m <sub>i</sub> (kg)	h <sub>i</sub> (mm)	ℓ <sub>1 i</sub> *1 (mm)	0 2 i <mark>*1</mark> (mm)	d <sub>i</sub> (mm)	$A_{ m b~i}$ (mm $^2$ )	n i	n f i *1
基礎ボルト							12	6
(i = 1)							12	2
ポンプ取付ボルト							1	2
( i =2)							4	2
原動機取付ボルト							4	2
( i =3)							4	2

			転倒方向	M			
部材	S <sub>yi</sub> (MPa)	S <sub>ui</sub> (MPa)	F <sub>i</sub> (MPa)	F <sub>i</sub> * (MPa)	弾性設計用地震動S d	基準地震動	$\mathrm{M}_{\mathrm{p}}$ (N • mm)
	(Mra) (Mra) (Mra)	又は静的震度	Ss	(IN S IIIII)			
基礎ボルト					_	軸直角	
(i = 1)						押   上   円	
ポンプ取付ボルト						軸直角	$1.496 \times 10^{6}$
( i =2)						押   月	1.490 \( \) 10
原動機取付ボルト						<b>抽点</b>	$1.496 \times 10^{6}$
(i = 3)						軸直角	1.490 × 10

予想最大両振幅 回転速度  $(\mu m)$ (rpm)

注記\*1: 各ボルトの機器要目における上段は軸直角方向転倒に対する評価時の 要目を示し、下段は軸方向転倒に対する評価時の要目を示す。 \*2: 最高使用温度で算出 \*3: 周囲環境温度で算出

#### 1.3 計算数値

1.3.1 ボルトに作用する力

(単位:N)

	F <sub>bi</sub>		$Q_{\mathrm{b}\mathrm{i}}$			
部 材	弾性設計用地震動S d	基準地震動	弾性設計用地震動S d	基準地震動		
	又は静的震度	Ss	又は静的震度	Ss		
基礎ボルト						
(i = 1)	J					
ポンプ取付ボルト						
(i = 2)						
原動機取付ボルト						
( i =3)						

\*: Ⅲ<sub>A</sub>S については、基準地震動S<sub>S</sub>で評価する。

#### 1.4 結論

1.4.1 ボルトの応力

(単位:MPa)

部材	材 料	応 力	弹性設計用地震動	bSd 又は静的震度	基準地震動S s		
司 初	171 村	応力	算出応力	許容応力	算出応力	許容応力	
基礎ボルト		引張り	$\sigma_{b1}=11^{*2}$	$f_{\text{t s 1}} = 173^{*1}$	σ <sub>b1</sub> =11	$f_{\text{t s 1}} = 207^{*1}$	
(i = 1)		せん断	$\tau_{b1} = 7^{*2}$	$f_{\text{s b 1}} = 133$	τ <sub>b1</sub> =7	<b>f</b> <sub>s b 1</sub> =159	
ポンプ取付ボルト		引張り	$\sigma_{b2} = 6^{*2}$	$f_{\text{t s 2}} = 153^{*1}$	σ <sub>b2</sub> =6	$f_{\text{t s 2}} = 184^{*1}$	
( i =2)		せん断	$\tau_{b2}=4^{*2}$	$f_{\rm sb2} = 118$	τ <sub>b2</sub> =4	<b>f</b> <sub>sb2</sub> =141	
原動機取付ボルト		引張り	σ <sub>b3</sub> =16*2	$f_{\rm t  s  3} = 158^{*1}$	σ <sub>b3</sub> =16	f <sub>ts3</sub> =190*1	
( i =3)		せん断	τ <sub>b3</sub> =11*2	<b>f</b> <sub>s b 3</sub> =122	τ <sub>b3</sub> =11	<b>f</b> <sub>s b 3</sub> =146	

すべて許容応力以下である。

注記  $st 1: f_{ ext{tsi}} = ext{Min}[1.4 \cdot f_{ ext{toi}} - 1.6 \cdot au_{ ext{bi}}, f_{ ext{toi}}]$ より算出

\*2:基準地震動Ssによる算出値

#### 1.4.2 動的機能の評価結果

 $(\times 9.8 \text{m/s}^2)$ 

		機能維持評価用加速度*	機能確認済加速度	
	水平方向	0. 82	3.2(軸直角)	
ポンプ	八千万円	0.02	1.4(軸)	
	鉛直方向	0. 57	1.0	
原動機	水平方向	0.82	4.7	
	鉛直方向	0. 57	1.0	

注記 \*: 基準地震動Ssにより定まる応答加速度とする。

機能維持評価用加速度(1.0ZPA)は、すべて機能確認済加速度以下である。

【原子炉補機冷却水ポンプ(B),(D)の耐震性についての計算結果】

#### 2. 重大事故等対処設備

#### 2.1 設計条件

		機の網 据付場所及び床面高さ		期 (s)	弾性設計用地震動Sd又は静的震度		基準地震動S s		ポンプ振動に	最高使用温度	周囲環境温度
機器名称	設備分類 (m)		水平方向	鉛直方向	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	水平方向 設計震度	鉛直方向 設計震度	よる震度	(°C)	(°C)
原子炉補機冷却水ポンプ (B), (D)	常設/防止 ( <mark>DB</mark> 拡張) 常設/緩和 ( <mark>DB</mark> 拡張)	原子炉建屋 0. P8. 10*1	*2	*2	_	-	C <sub>H</sub> =0.99	$C_{V} = 0.69$		70	50

注記 \*1: 基準床レベルを示す。

\*2:固有周期は十分に小さく、計算は省略する。

#### 2.2 機器要目

部材	m i (kg)	h i (mm)	Q <sub>1 i</sub> <mark>*1</mark> (mm)	ℓ <sub>2i</sub> *1 (mm)	d <sub>i</sub> (mm)	$A_{\mathrm{b}\;\mathrm{i}}$ (mm $^2$ )	n i	n <sub>f i</sub> *¹
基礎ボルト							12	6
(i = 1)							12	2
ポンプ取付ボルト							4	2
(i = 2)							4	2
原動機取付ボルト							4	2
(i = 3)							4	2

	C	C	F.	F <sub>i</sub> *	転倒方向	М	
部 材	S <sub>yi</sub> (MPa)	S <sub>ui</sub> (MPa)	r <sub>i</sub> (MPa)	(MPa)	弾性設計用地震動S d	基準地震動	$\mathrm{M_{p}} \ \mathrm{(N \cdot mm)}$
	(WEd)	(MFa)	(MFa)	(MFa)	又は静的震度	Ss	(IV - IIIII)
基礎ボルト					_	軸直角	
(i = 1)						押   上   円	
ポンプ取付ボルト						軸直角	$1.496 \times 10^{6}$
( i =2)						押!!!!	1.490 \ 10
原動機取付ボルト						軸直角	$1.496 \times 10^{6}$
(i = 3)						<b>料型</b> 产	1.490 × 10

予想最大両振幅 回転速度  $(\mu \, \text{m})$ (rpm)

注記\*1: 各ボルトの機器要目における上段は軸直角方向転倒に対する評価時の 要目を示し、下段は軸方向転倒に対する評価時の要目を示す。 \*2: 最高使用温度で算出 \*3: 周囲環境温度で算出

# 17

#### 2.3 計算数值

2.3.1 ボルトに作用する力

(単位:N)

	F <sub>bi</sub>		$Q_{\mathrm{\ b\ i}}$		
部材	弾性設計用地震動 S d 又は静的震度	基準地震動 Ss	弾性設計用地震動 S d 又は静的震度	基準地震動 S s	
基礎ボルト					
(i = 1)					
ポンプ取付ボルト					
(i = 2)					
原動機取付ボルト					
(i = 3)					

#### 2.4 結論

2.4.1 ボルトの応力

(単位:MPa)

<del></del>
<del>+ +</del>
芯力
=207*
=159
=184*
=141
=190*
=146

すべて許容応力以下である。

注記  $*: f_{tsi} = Min[1.4 \cdot f_{toi} - 1.6 \cdot \tau_{bi}, f_{toi}]$ より算出

#### 2.4.2 動的機能の評価結果

 $(\times 9.8 \text{m/s}^2)$ 

2. 1. 2 33.1.3 PARIE S 11 IMATE PR						
		機能維持評価用加速度*	機能確認済加速度			
ポンプ	水平方向	0.82	3.2(軸直角) 1.4(軸)			
	鉛直方向	0. 57	1.0			
原動機	水平方向	0.82	4. 7			
	鉛直方向	0. 57	1.0			

注記 \*:基準地震動Ssにより定まる応答加速度とする。

機能維持評価用加速度(1.0ZPA)は、すべて機能確認済加速度以下である。