女川原子力発電所第2	2 号機 工事計画審査資料
資料番号	02-工-B-20-0144_改 0
提出年月日	2021年7月1日

VI-3-別添 6-5 炉心支持板の強度計算書

2021年7月 東北電力株式会社

1	一般事項・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	1
1.1	記号の説明・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	1
1.2	形状・寸法・材料・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	2
1.3	解析範囲・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	2
1.4	計算結果の概要・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	2
2.	計算条件・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	7
2.1	重大事故等時の条件・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
2.2	材料	
2.3	荷重の組合せ及び運転状態・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
2. 0	荷重の組合せ及び応力評価・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
	前室の起日 ビ及 0 応 7 前 画 許容応力・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
2.5		
2.6	応力の記号と方向・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	8
3. 仄	芯力計算・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	9
3.1	応力評価点・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	9
3.2	差圧による応力・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	9
3.	2.1 荷重条件	9
3.	2.2 計算方法	9
3.3	外荷重による応力・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	12
	3.1 荷重条件	
	3.2 計算方法・・・・・・	
	応力の評価・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
	芯力強さの評価・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	
4.1	一次一般膜応力強さの評価・・・・・	14
4.2	一次一般膜+一次曲げ応力強さの評価・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	14

図表目次

図 1-1	形状・寸法・材料・応力評価点
図 3-1	補強ビームの応力計算モデル・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・15
図 3-2	支持板の応力計算モデル ・・・・・ 17
表 1-1	計算結果の概要 ・・・・・ 6
表 3-1	断面性状 ····· 18
表 4-1	一次一般膜応力強さの評価のまとめ
表 4-2	一次一般膜+一次曲げ応力強さの評価のまとめ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・20

1. 一般事項

本計算書は、炉心支持板の強度計算書である。

炉心支持板は、炉心支持構造物であるため、添付書類「Ⅵ-2-3-3-2-1 炉心支持構造物の応力解析の方針」(以下「応力解析の方針」という。)に基づき評価する。

1.1 記号の説明

記号の説明を「応力解析の方針」の2.4節に示す。 さらに、本計算書において、以下の記号を用いる。

記号	記号の説明	単位
a _i	補強ビーム長さ	mm
b _e	等価幅	mm
D	制御棒案内管用穴径	mm
e ₀	中立軸からの距離	mm
e ₀ '	中立軸からの距離	mm
e 1	中立軸からの距離	mm
e 1'	中立軸からの距離	mm
h c	支持板の板厚	mm
h o	補強ビーム高さ	mm
h 1	補強ビーム高さ	mm
Ι ο	断面二次モーメント	mm^4
Ι 1	断面二次モーメント	mm^4
I 2	断面二次モーメント	mm^4
Ι 3	断面二次モーメント	mm^4
I A	断面二次モーメント	mm^4
Iв	断面二次モーメント	mm^4
Q i	補強ビームの長さ	mm
ℓ p	補強ビーム1スパン当たりの長さ	mm
t	補強ビーム板厚	mm

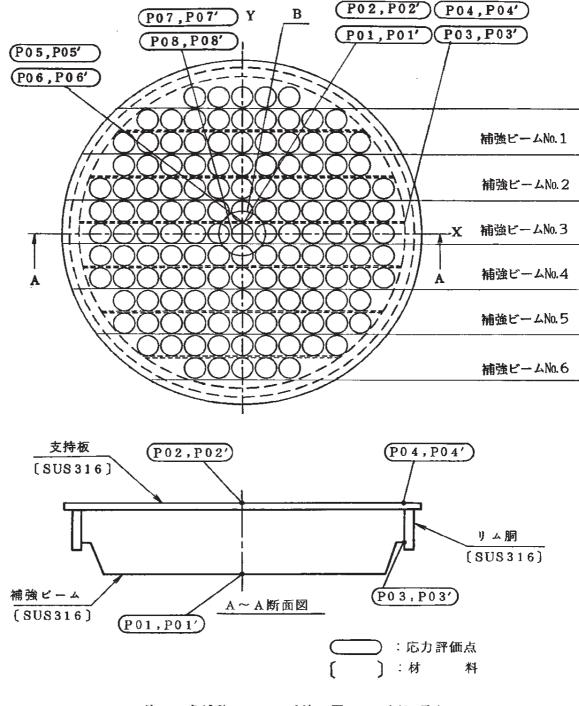
- 1.2 形状・寸法・材料
 本計算書で解析する箇所の形状・寸法・材料を図 1-1 に示す。
- 1.3 解析範囲

解析範囲を図 1-1 に示す。

1.4 計算結果の概要

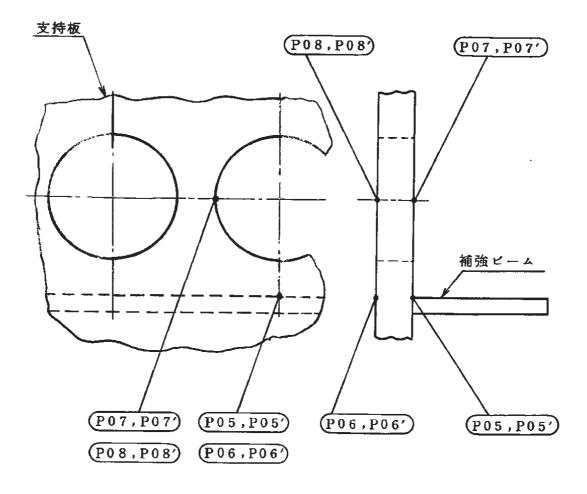
計算結果の概要を表 1-1 に示す。

なお,応力評価点の選定に当たっては,形状不連続部,溶接部及び厳しい荷重作用 点に着目し,応力評価上厳しくなる代表的な評価点を記載する。



注1:各補強ビームの寸法を図1-1(3)に示す。 注2: B部の詳細は図1-1(2)参照。

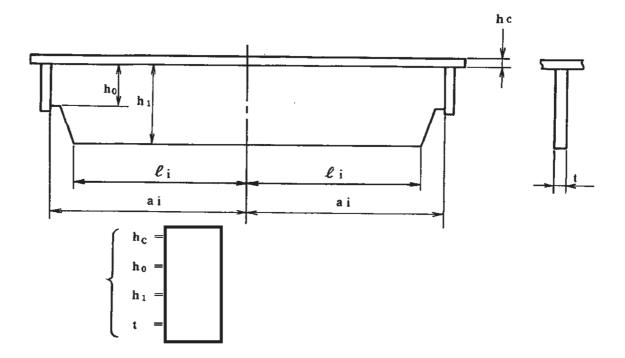
図1-1(1) 形状・寸法・材料・応力評価点



B部詳細図

:応力評価点

図 1-1(2) 形状・寸法・材料・応力評価点



各補強ビームのal,	l 1	の寸法	(単位:	mm)
------------	------------	-----	------	-----

寸法 ビームNo.	ai	l i
補強ビームNo.1		
補強ビームNo.2		
補強ビームNa.3		
補強ビーム№4		
補強ビームNo.5		
補強ビームNo.6		

(単位:mm)

図 1-1(3) 形状・寸法・材料・応力評価点

5

O 2 ③ VI-3-別添 6-5 R 1

表1-1 計算結果の概要

(単位:MPa)

	部分及び材料 運車		—ž	一次一般膜応力強さ		一次一般膜+一次曲げ応力強さ		
		運転状態	応力強さ	許容応力	応力評価面	応力強さ	許容応力	応力評価面
	補強ビーム SUS316	V	11	182*	P03	<mark>56</mark>	422	P01
-	支持板 SUS316	V	6	281	P07	42	422	P06
	注記*:継手効率	を乗じ	た値を示す。					

6

- 2. 計算条件
- 2.1 重大事故等時の条件重大事故等時の条件を「応力解析の方針」の4.3節に示す。
- 2.2 材料

各部の材料を図 1-1 に示す。

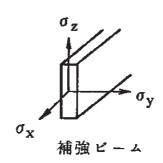
- 2.3 荷重の組合せ及び運転状態 荷重の組合せ及び運転状態を「応力解析の方針」の3.3節に示す。
- 2.4 荷重の組合せ及び応力評価 荷重の組合せ及び応力評価を「応力解析の方針」の4.4節に示す。
- 2.5 許容応力
 許容応力を「応力解析の方針」の3.4節に示す。

溶接部の継手効率を「応力解析の方針」の 3.6 節に示す。

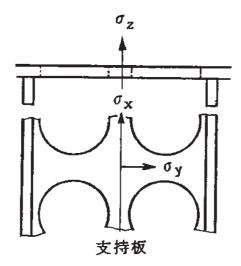
2.6 応力の記号と方向

応力の記号とその方向は、以下のとおりとする。

なお,主応力の算出は,「応力解析の方針」の 5.3.1 項に示される式において, σ t, σ_{ℓ} , σ_{r} , $\tau_{t\ell}$, $\tau_{\ell r}$, τ_{rt} をそれぞれ σ_{x} , σ_{y} , σ_{z} , τ_{xy} , τ_{yz} , τ_{zx} に添字を置き換えて求める。



 の x : X方向応力
 の y : Y方向応力
 の z : Z方向応力
 て xy : せん断応力
 て yz : せん断応力
 て yz : せん断応力
 て zx : せん断応力



- 3. 応力計算
- 3.1 応力評価点

応力評価点の位置を図 1-1 に示す。

なお、各応力評価点の断面性状は、表 3-1 に示すとおりである。

- 3.2 差圧による応力
 - 3.2.1 荷重条件(L02)
 運転状態Vの差圧を「応力解析の方針」の4.3節に示す。
 - 3.2.2 計算方法
 - (1) 補強ビーム
 - a. 差圧による荷重
 補強ビームの荷重計算モデルを図 3-1 に示す。
 差圧による単位長さ当たりの分布荷重W₁は,次式で求める。

$$W_{1} = P_{13} \cdot \frac{2}{\ell_{p}} \cdot \left(\ell_{p}^{2} - \frac{\pi}{4} \cdot D^{2}\right)$$

b. 曲げ応力(一次応力)

図 3-1 に示す補強ビームの荷重計算モデルにより荷重を求め,図 3-1 に示す 補強ビームの応力計算モデルにより曲げ応力を求める。ここで、断面二次モー メントI₀,I₁は、支持板を穴の部分の面積を除いたものと等しい面積を持つ 穴のない帯状の板に置き換えて計算する。穴としては、制御棒案内管の入る穴 及び中性子束計測案内管の入る穴を考慮する。

(a) 0≦ χ ≦ℓi のとき
 イ モーメント

$$\mathbf{M} = \frac{\mathbf{W}_1}{2} \cdot (\mathbf{a}_1^2 - \mathbf{x}^2)$$

ロ 曲げ応力

$$\sigma_{x} = -\frac{M}{I_{1}} \cdot e_{1} \qquad (補強ビームの下端)$$

$$\sigma_{x} = \frac{M}{I_{1}} \cdot e_{1}' \qquad (補強ビームの上端)$$

(b)
$$\ell_{i} \leq \chi \leq a_{i} \mathcal{O} \geq \mathfrak{F}$$

イモーメント
 $M = \frac{W_{1}}{2} \cdot (a_{i}^{2} - x^{2})$

ロ 曲げ応力

$$\sigma_{x} = -\frac{M_{0}}{I_{0}} \cdot e_{0} \qquad (補強ビームの下端)$$

$$\sigma_{x} = \frac{M_{0}}{I_{0}} \cdot e_{0}' \qquad (補強ビームの上端)$$

c. せん断応力(一次一般膜応力) 補強ビームの固定端でせん断力は最大となり,補強ビームの中央でせん断 力は0となる。

補強ビームの固定端におけるせん断応力は次式で求める。

$$\tau_{zx} = \frac{F}{A_0}$$

ここで、F:固定端におけるせん断力 F=W₁・a_i A₀:固定端の断面積 A₀=b_e・h_c+h₀・t

- (2) 支持板
 - a. 差圧による荷重

支持板の荷重計算モデルを図 3-2 に示す。 差圧による単位長さ当たりの分布荷重W₂は,次式で求める。

$$W_{2} = P_{13} \cdot \frac{1}{\ell_{4}} \cdot \left(\ell_{4} \cdot \ell_{p} - \frac{\pi}{4} \cdot D^{2}\right)$$

- b. 曲げ応力(一次応力)
 図 3-2 に示す支持板の応力計算モデルにより曲げ応力を求める。
 - (a) モーメント

$$\mathbf{M} = \mathbf{M}_{\mathrm{B}} - \mathbf{W}_{2} \cdot \boldsymbol{\vartheta}_{4} \cdot \mathbf{y} + \frac{\mathbf{W}_{2}}{2} \cdot \mathbf{y}^{2}$$

(b) 曲げ応力

固定端における曲げ応力は、次式で求める。

$$\sigma_{y} = \frac{M_{B}}{I_{2}} \cdot \frac{h_{c}}{2} \qquad (\bar{z} \\ \bar{z} \\ \sigma_{y} = -\frac{M_{B}}{I_{2}} \cdot \frac{h_{c}}{2} \qquad (\bar{z} \\ \bar{z} \\ \bar{z} \\ \bar{z}$$

また, y = ____ mm における曲げ応力は, 次式で求める。

$$\sigma_{y} = \frac{M(y \boxed{I_{3}} \cdot \frac{h_{c}}{2}}{I_{3}} \cdot \frac{h_{c}}{2} \qquad (\bar{z} \\ \bar{z} \\ \sigma_{y} = -\frac{M(y \boxed{I_{3}} \cdot \frac{h_{c}}{2}}{I_{3}} \cdot \frac{h_{c}}{2} \qquad (\bar{z} \\ \bar{z} \\ \bar{z}$$

ここで, M_B:固定端モーメント

$$\mathbf{M}_{B} = \left[\frac{2 \cdot \ell_{4}^{3} - \left(\frac{I_{2}}{I_{3}} - 1\right) \cdot \left(\ell_{3}^{3} - \ell_{2}^{3} - 3 \cdot \ell_{2}^{3} \cdot \ell_{4} + 3 \cdot \ell_{2}^{2} \cdot \ell_{4}\right)}{6 \cdot \left\{\ell_{4} + \left(\frac{I_{2}}{I_{3}} - 1\right) \cdot \left(\ell_{3} - \ell_{2}\right)\right\}} \right] \cdot \mathbf{W}_{2}$$

I₂: I₂部の断面二次モーメントI₃: I₃部の断面二次モーメント

c. せん断応力(一次一般膜応力)
 固定端におけるせん断応力は,次式で求める。

$$\tau_{yz} = \frac{W_2 \cdot \ell_4}{h_c \cdot \ell_5}$$

$$\tau_{yz} = \frac{W_2}{h_c \cdot \ell_6} \cdot (\ell_4 - \Box)$$

- 3.3 外荷重による応力
 - 3.3.1 荷重条件(L04)外荷重を「応力解析の方針」の表 4-1(5)に示す。
 - 3.3.2 計算方法
 - (1) 補強ビーム
 - a. 死荷重による単位長さ当たりの分布荷重
 補強ビームの荷重計算モデルを図 3-1 に示す。
 死荷重による単位長さ当たりの分布荷重W₃は,次式で求める。

$$W_3 = \frac{V_1}{\ell_p}$$

- b. 曲げ応力及びせん断応力
 3.2.2(1)項と同様にして求める。
- (2) 支持板
 - a. 死荷重による単位長さ当たりの分布荷重
 支持板の荷重計算モデルを図 3-2 に示す。
 死荷重による単位長さ当たりの分布荷重W₄は、次式で求める。

$$\mathbf{W}_4 \!=\! \frac{\mathbf{V}_2}{2 \boldsymbol{\cdot} \boldsymbol{\ell}_4}$$

R 1

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

- b. 曲げ応力及びせん断応力
 - (a) 鉛直方向荷重(死荷重)

3.2.2 (2) 項と同様にして求める。

3.4 応力の評価

各応力評価点で計算された応力を分類ごとに重ね合わせて組合せ応力を求め,応力 強さを算出する。

応力強さの算出方法は、「応力解析の方針」の 5.3.2 項に定めるとおりである。

- 4. 応力強さの評価
- 4.1 一次一般膜応力強さの評価

<mark>運転状態 V</mark>における評価を表 4-1 に示す。

表 4-1 より, 運転状態Vの一次一般膜応力強さは,「応力解析の方針」の 3.4 節及び 3.6 節に示す許容応力を満足する。

4.2 一次一般膜+一次曲げ応力強さの評価

<mark>運転状態 V</mark>における評価を表 4-2 に示す。

表 4-2 より, 運転状態 V の一次一般膜+一次曲げ応力強さは,「応力解析の方 針」の 3.4 節及び 3.6 節に示す許容応力を満足する。

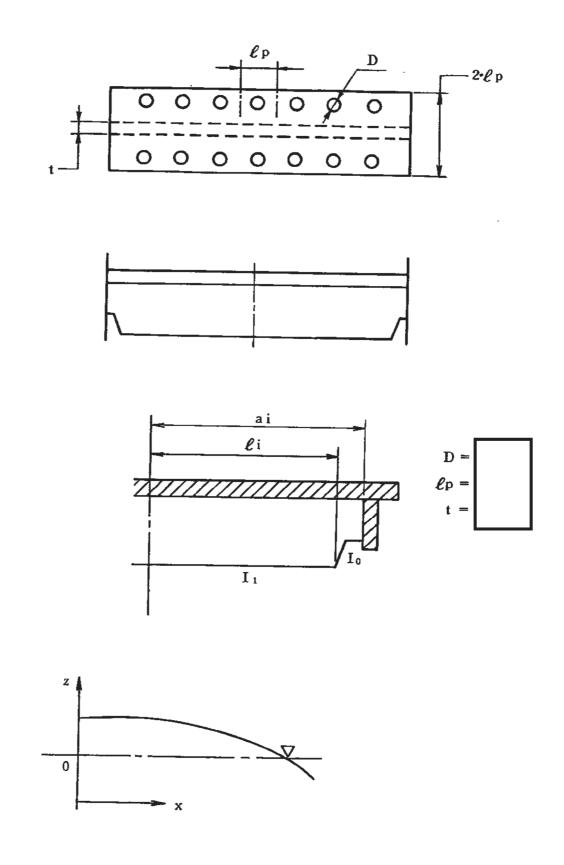


図3-1(1) 補強ビームの応力計算モデル

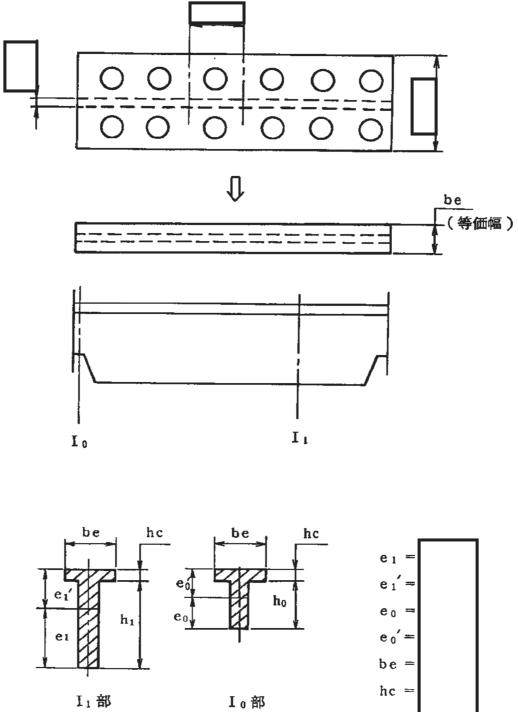
15

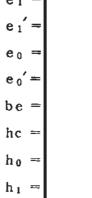
R 1

VI-3-別孫 6-5

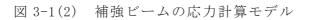
 \odot

02



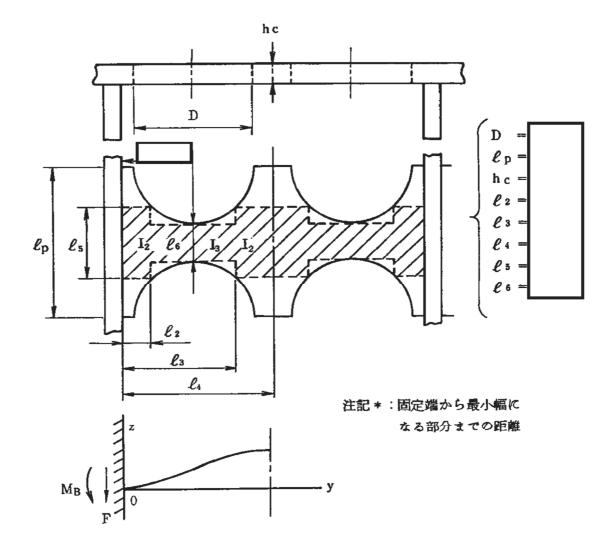


(単位:mm)



16

Io部



(単位:mm)

図3-2 支持板の応力計算モデル

応力評価点補強ビームに平行な軸補強ビームに垂直な軸I (mm4)e (mm)I (mm4)e (mm)P01, P01'P02, P02'P03, P03'P04, P04'P05, P05'P06, P06'P07, P07'P08, P08'

表3-1 断面性状

応力評価面	運転制	犬態 V				
	応力強さ	許容応力				
P01	0	281				
P01'	0	281				
P02	0	281				
P02'	0	281				
P03	11	182*1				
P03'	11	182*1				
P04	11	281				
P04'	11	281				
P05	4	168*2				
P05'	4	168^{*2}				
P06	4	281				
P06'	4	281				
P07	6	281				
P07'	6	281				
P08	6	281				
P08'	6	281				
注記*1:継	手効率	を乗じた値を示~	す。			
注記 * 2: 継	手効率	を乗じた値を示~	す。			

(単位:MPa)

表4-2 一次一般膜+一次曲げ応力強さの評価のまとめ

亡力预任五	運転ង		
応力評価面	応力強さ	許容応力	
P01	<mark>56</mark>	422	
P01'	<mark>56</mark>	422	
P02	<mark>26</mark>	422	
P02'	<mark>26</mark>	422	
P03	11	274*1	
P03'	11	274*1	
P04	11	422	
P04'	11	422	
P05	<mark>26</mark>	253* ²	
P05'	<mark>26</mark>	253* ²	
P06	<mark>42</mark>	422	
P06'	<mark>42</mark>	422	
P07	<mark>32</mark>	422	
P07'	<mark>32</mark>	422	
P08	<mark>27</mark>	422	
P08'	<mark>27</mark>	422	
注記*1:継	手効率	を乗じた値を	·示す。
注記 * 2: 継	手効率	を乗じた値を	·示す。

(単位:MPa)