```
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

## 目次

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 ..... 7
2．2 材料 ..... 7
2.3 荷重の組合せ及び運転状態 ..... 7
2． 4 荷重の組合せ及び応力評価 ..... 7
2.5 許容応力 ..... 7
2.6 応力の記号と方向 ..... 8
3．応力計算 ..... 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
3．3．1 荷重条件 ..... 12
3．3．2 計算方法 ..... 12
3．4 応力の評価 ..... 13
4．応力強さの評価 ..... 14
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 1－1 形状•寸法•材料•応力評価点 ..... 3
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 ..... 19
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 |
| $\mathrm{b}_{\text {e }}$ | 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 $0^{\prime}$ | 中立軸からの距離 | mm |
| $\mathrm{e}_{1}$ | 中立軸からの距離 | mm |
| e $1^{\prime}$ | 中立軸からの距離 | mm |
| h c | 支持板の板厚 | mm |
| h 0 | 補強ビーム高さ | mm |
| $\mathrm{h}_{1}$ | 補強ビーム高さ | mm |
| I 0 | 断面二次モーメント | $\mathrm{mm}^{4}$ |
| $\mathrm{I}_{1}$ | 断面二次モーメント | mm ${ }^{4}$ |
| $\mathrm{I}_{2}$ | 断面二次モーメント | $\mathrm{mm}^{4}$ |
| $\mathrm{I}_{3}$ | 断面二次モーメント | $\mathrm{mm}^{4}$ |
| $\mathrm{I}_{\text {A }}$ | 断面二次モーメント | $\mathrm{mm}^{4}$ |
| I B | 断面二次モーメント | $\mathrm{mm}^{4}$ |
| $\ell_{i}$ | 補強ビームの長さ | mm |
| $\ell_{\mathrm{p}}$ | 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つては，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。


生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a1，も1 の寸法（単位：mm）

|  | 寸法 | ail |
| :--- | :--- | :--- |
| ビームNo． |  |  |
| 補強ビームNo． 1 |  |  |
| 補強ビームNo．2 |  |  |
| 補強ビームNo．3 |  |  |
| 補強ビームNo．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

表1－1 計算結果の概要

| 部分及び材料 | 運転状態 | 一次一般膜応力強さ |  |  | 一次一般膜＋一次曲げ応力強さ |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 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 | 56 | 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。 |  |  |  |  |  |  |

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，$\sigma$
 $\tau_{\mathrm{zx}} \mathrm{x}$ に添字を置き換えて求める。

$\left\{\begin{array}{l}\sigma \mathrm{x}: \mathrm{X} \text { 方向奻力 } \\ \sigma \mathrm{y}: \mathrm{Y} \text { 方向妉力 } \\ \sigma \mathrm{z}: \mathrm{Z} \text { 方向応力 } \\ \tau \mathrm{xy}: \text { せん断応力 } \\ \tau \mathrm{yz}: \text { せん断応力 } \\ \tau \mathrm{zx}: \text { せん断応力 }\end{array}\right.$

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 $W_{1}$ は，次式で求める。

$$
\mathrm{W}_{1}=\mathrm{P}_{13} \cdot \frac{2}{\ell_{\mathrm{p}}} \cdot\left(e_{\mathrm{p}}^{2}-\frac{\pi}{4} \cdot \mathrm{D}^{2}\right)
$$

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 I $0_{0}, ~ I_{1}$ 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） $0 \leqq \chi \leqq$ li のとき
イモーメント

$$
\mathrm{M}=\frac{\mathrm{W}_{1}}{2} \cdot\left(\mathrm{a}_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{x}^{2}\right)
$$

ロ曲げ応力

$$
\begin{array}{ll}
\sigma_{\mathrm{x}}=-\frac{\mathrm{M}}{\mathrm{I}_{1}} \cdot \mathrm{e}_{1} & (\text { 補強ビームの下端 }) \\
\sigma_{\mathrm{x}}=\frac{\mathrm{M}}{\mathrm{I}_{1}} \cdot \mathrm{e}_{1^{\prime}} & (\text { 補強ビームの上端 })
\end{array}
$$

（b）$\quad \ell_{\mathrm{i}} \leqq x \leqq \mathrm{a}_{\mathrm{i}}$ のとき
ィ モーメント

$$
\mathrm{M}=\frac{\mathrm{W}_{1}}{2} \cdot\left(\mathrm{a}_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{x}^{2}\right)
$$

ロ曲げ応力

$$
\begin{array}{ll}
\sigma_{x}=-\frac{\mathrm{M}_{0}}{\mathrm{I}_{0}} \cdot \mathrm{e}_{0} & (\text { 補強ビームの下端 }) \\
\sigma_{x}=\frac{\mathrm{M}_{0}}{\mathrm{I}_{0}} \cdot \mathrm{e}_{0}^{\prime} & (\text { (補強ビームの上端 })
\end{array}
$$

ここで， $\mathrm{I}_{1}: \mathrm{I}_{1}$ 部の断面二次モーメント
I 0 ：I 0 部の断面二次モーメント
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。

$$
\tau_{z \mathrm{x}}=\frac{\mathrm{F}}{\mathrm{~A}_{0}}
$$

ここで，F：固定端におけるせん断力

$$
\mathrm{F}=\mathrm{W}_{1} \cdot \mathrm{a}_{\mathrm{i}}
$$

$\mathrm{A}_{0}$ ：固定端の断面積

$$
\mathrm{A}_{0}=\mathrm{b}_{\mathrm{e}} \cdot \mathrm{~h}_{\mathrm{c}}+\mathrm{h}_{0} \cdot \mathrm{t}
$$

（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 $W_{2}$ は，次式で求める。

$$
\mathrm{W}_{2}=\mathrm{P}_{13} \cdot \frac{1}{\ell_{4}} \cdot\left(\ell_{4} \cdot \ell_{\mathrm{p}}-\frac{\pi}{4} \cdot \mathrm{D}^{2}\right)
$$

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

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

（b）曲げ応力
固定端における曲げ応力は，次式で求める。
$\sigma_{\mathrm{y}}=\frac{\mathrm{M}_{\mathrm{B}}}{\mathrm{I}_{2}} \cdot \frac{\mathrm{~h}_{\mathrm{c}}}{2} \quad$（支持板の下面）
$\sigma_{\mathrm{y}}=-\frac{\mathrm{M}_{\mathrm{B}}}{\mathrm{I}_{2}} \cdot \frac{\mathrm{~h}_{\mathrm{c}}}{2} \quad$（支持板の上面）
O 2 （3）VI－3－別添6－5 R 1
また， $\mathrm{y}=\square \mathrm{mm}$ における曲げ応力は，次式で求める。
$\sigma_{\mathrm{y}}=\frac{\mathrm{M}(\mathrm{y} \square}{\mathrm{I}_{3}} \cdot \frac{\mathrm{~h}{ }_{\mathrm{c}}}{2}$
（支持板の下面）
$\sigma_{\mathrm{y}}=-\frac{\mathrm{M}(\mathrm{y} \square}{\mathrm{I}_{3}} \cdot \frac{\mathrm{~h}{ }_{\mathrm{c}}}{2}$
（支持板の上面）

ここで， $\mathrm{M}_{\mathrm{B}}$ ：固定端モーメント
$\mathrm{M}_{\mathrm{B}}=\left[\frac{2 \cdot e_{4}^{3}-\left(\frac{\mathrm{I}_{2}-1}{\mathrm{I}_{3}}\right) \cdot\left(e_{3}^{3}-\ell_{2}^{3}-3 \cdot \ell_{2}^{3} \cdot \ell_{4}+3 \cdot \ell_{2}^{2} \cdot \ell_{4}\right)}{6 \cdot\left\{\ell_{4}+\left(\frac{\mathrm{I}_{2}}{\mathrm{I}_{3}}-1\right) \cdot\left(\ell_{3}-\ell_{2}\right)\right\}}\right] \cdot \mathrm{W}_{2}$
$\mathrm{I}_{2}$ ： $\mathrm{I}_{2}$ 部の断面二次モーメント
$\mathrm{I}_{3}$ ：I ${ }^{2}$ 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。

$$
\tau_{\mathrm{yz}}=\frac{\mathrm{W}_{2} \cdot \ell_{4}}{\mathrm{~h}_{\mathrm{c}} \cdot \ell_{5}}
$$

$\mathrm{y}=\square \mathrm{mm}$ におけるせん断応力は，次式で求める。

$$
\tau_{\mathrm{yz}}=\frac{\mathrm{W}_{2}}{\mathrm{~h}_{\mathrm{c}} \cdot \ell_{6}} \cdot\left(\ell_{4}-\square\right)
$$

## 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 $W_{3}$ は，次式で求める。

$$
\mathrm{W}_{3}=\frac{\mathrm{V}_{1}}{\ell_{\mathrm{p}}}
$$

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 $W_{4}$ は，次式で求める。

$$
\mathrm{W}_{4}=\frac{\mathrm{V}_{2}}{2 \cdot \ell_{4}}
$$

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

運転状態V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運転状態V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。


O2（3）VI－3－別添6－5 R 1


（単位：mm）
図3－1（1）補強ビームの応力計算モデル


O2（3）VI－3－別添6－5 R 1
（単位：mm）

図 3－1（2）補強ビームの応力計算モデル


図3－2 支持板の応力計算モデル

## 表3－1 断面性状

| 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 $\left(\mathrm{mm}^{4}\right)$ | e（mm） | I $\left(\mathrm{mm}^{4}\right)$ | e（mm） |
| P01，P01＇ |  |  |  |  |
| P02，P02＇ |  |  |  |  |
| P03，P03＇ |  |  |  |  |
| P04，P04＇ |  |  |  |  |
| P05，P05＇ |  |  |  |  |
| P06，P06＇ |  |  |  |  |
| P07，P07， |  |  |  |  |
| P08, P08' |  |  |  |  |

表4－1 一次一般膜応力強さの評価のまとめ

| （単位：MPa） |  |  |
| :---: | :---: | :---: |
| 応力評価面 | 運転状態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
注記 $* 2$ ：継手効率
を乗じた値を示す。
を乗じた値を示す。

表4－2 一次一般膜 + 一次曲げ応力強さの評価のまとめ

| （単位：MPa） |  |  |
| :---: | :---: | :---: |
| 応力評価面 | 運転状態 V |  |
|  | 応力強さ | 許容応力 |
| P01 | 56 | 422 |
| P01＇ | 56 | 422 |
| P02 | 26 | 422 |
| P02＇ | 26 | 422 |
| P03 | 11 | $274 * 1$ |
| P03＇ | 11 | $274 * 1$ |
| P04 | 11 | 422 |
| P04＇ | 11 | 422 |
| P05 | 26 | $253 * 2$ |
| P05 ${ }^{\prime}$ | 26 | $253 * 2$ |
| P06 | 42 | 422 |
| P06＇ | 42 | 422 |
| P07 | 32 | 422 |
| P07＇ | 32 | 422 |
| P08 | 27 | 422 |
| P08 ${ }^{\prime}$ | 27 | 422 |
| 注記 $* 1$ ：継手効率注記 $* 2$ ：継手効率 |  | を乗じた値を示す。 を乗じた値を示す。 |

