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 －補－E－20－0700－12＿改 1 |
| 提出年月日 | 2021 年 9 月 14 日 |

補足－700－12【重大事故等クラス 2 管のうち，伸縮継手の
全伸縮量算出について】

2021年9月
東北電力株式会社

## 1．概要

重大事故等クラス 2 管の強度評価における伸縮継手の全伸縮量について，計算過程を以下に示す。なお，本資料では添付資料「VI－3－3－6－2－8－1－2－1 管の基本板厚計算書（非常用ガス処理系）」の伸縮継手 No．E1を例として示す。

2．全伸縮量の算出方法
（1）変位量
伸縮継手の全伸縮量算出条件として，添付資料「VI－3－3－6－2－8－1－2－2 管の応力計算書（非常用ガス処理系）」に示す配管系の解析により算出される変位量を表1に示す。

表1 変位量［mm］

| 荷重条件 | 軸方向 <br> 変位量 X | 軸直角方向 <br> 変位量 Y | 軸直角方向 <br> 変位量 Z |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 熱 + 地震 | 6.07 | 3.49 | 0.00 |

（2）軸方向変位量
$X=6.07[\mathrm{~mm}]$
（3）軸直角変位を軸方向変位に換算した変位量
軸直角方向に変位することにより，軸方向に伸縮が発生することから，軸直角方向変位を軸方向変位に換算する必要がある。以下の式を用いて，軸直角方向の変位量を軸方向の変位量に換算し，全伸縮量を算出する。

|  | 換算式：$\frac{3 \cdot \mathrm{~d}_{\mathrm{p}} \cdot \sqrt{\mathrm{Y}^{2}+\mathrm{Z}^{2}}}{\mathrm{~L}}$ | ［mm］ |
| :---: | :---: | :---: |
| $\mathrm{d}_{\mathrm{p}}$ | ：伸縮継手の平均直径 |  |
| Y | ：Y 方向変位量 | 3.49 |
| Z | ： Z 方向変位量 | 0.00 |
| L | ：伸縮継手の全長 |  |

（4）全伸縮量
全伸縮量：6．07［mm］$\square[\mathrm{mm}]=\square[\mathrm{mm}]$

## 3．参考資料

別紙1 全伸縮量の導出の妥当性について

## 全伸縮量の導出の妥当性について

設計•建設規格 PPC－3416に規定される伸縮継手の評価式において，継手部応力 $\sigma$ の計算 に用いる全伸縮量 $\delta$ の明確な定義は記載されていない ${ }^{(* 1)}$ 。一方，同規格において PPC－3416 と同様の規定である PVE－3800の解説（解説 PVE－3800）より，PPC－3416は米国 Kellogg 社の図書（Design of Piping Systems のうちエキスパンションジョイントの設計より）に記載さ れている計算式を採用したものであることが分かる ${ }^{(* 2)}$ 。Ke1logg の計算式において全伸縮量 $\Delta$ は下記の通り明確に定義されている ${ }^{(* 3)}$ 。
$\Delta=$ total movement range，extension and compression，plus equivalent axial movement

伸縮継手の疲労評価における応力計算式は＂内圧による発生応力＂＋＂伸縮継手の伸縮 による発生応力＂で与えられている。ここで，式（解説 PVE－19．14）の記号の説明において $\delta$ は軸方向変位と定義されていることから ${ }^{(* 2)}$ ，伸縮継手の伸縮による発生応力は軸方向変位量により発生する応力として計算式が与えられていると解釈される。しかしながら，実際の伸縮継手は軸方向だけではなく軸直角方向にも変位しており，軸直角変位による曲げ応力が発生している。すなわち，軸方向変位量のみでは実際の発生応力を表すことは出来 ず，軸直角変位量を軸方向に換算した等価軸方向変位量（応力の観点で換算した等価な軸方向変位量）を軸方向変位量に加算したものを全伸縮量 $\delta$ とし，応力計算をすることが妥当であると考える。Kellogg の計算式における全伸縮量の定義も上記と同様の考え方によ るものと推定される。

以上より，Kelloggの計算式を基にした PPC－3416の評価においても，下記で定義する全伸縮量を用いて評価を実施する事が妥当であると考える。
＂全伸縮量＂$=$＂軸方向変位量＂+ ＂等価軸方向変位量（軸直角方向変位量の軸方向換算値）＂

なお，J I S B 2 3 5 2 「ベローズ形伸縮継手」の JB．3．5にはKe1loggの計算式を用いた評価が規定されており，JB． 3.5 の評価に使用するベローズの 1 山当たりの全動き量 e（ベローズ1 山当たりの全伸縮量に相当）は下記にて定義されている。

ベローズの1山当たりの全動き量：e＝Max．［｜$e_{e}\left|,\left|e_{c}\right|\right]$
伸び側1山当たりの動き量：$e_{e}=e_{x}+e_{y}+e_{\theta}$
縮み側1山当たりの動き量：$e_{c}=e_{x}-e_{y}-e_{\theta}$
全軸方向変位によるベローズの 1 山当たりの動き量：$e_{x}$
全軸直角方向変位によるベローズの 1 山当たりの動き量：$e_{y}$全軸曲げ変位によるベローズの1山当たりの動き量：$e_{\theta}$

ここで，$e_{y}$ は軸直角方向変位量を軸方向に換算した等価変位量を表す。すなわち，軸曲 げ変位が生じない場合において，J I S B 2 3 5 2 でも＂軸方向変位量＂＋＂等価軸方向変位量（軸直角方向変位量の軸方向換算値）＂を用いて評価することがわかる。

なお，等価軸方向変位量は Kellogg 及びJISにおいて表1の式で与えられている。J I S の換算式はE J M A 規格（Standard of the Expansion Joint Manufacturers Association，Inc．）を出典としており，J I S／E J MAの換算式は分母で軸方向変位量 を加味している点で Kellogg 社の換算式と相違するが，設計•建設規格PVE－3800において Kellogg 社の換算式を採用していること及び Kellogg 社の換算式がより保守的であること から工認計算及び設計上は Kellogg 社の換算式を採用している。これら等価軸方向変位量 は，はりの軸直角方向変位による曲げ応力から換算される等価な軸方向の変位量として導出される。

表1 等価軸方向変位量（軸直角方向変位量の軸方向変位量への換算式）

| Kellogg 社の換算式 | J I S／E J M A の換算式 |
| :---: | :---: |
| $\Delta=3 \cdot \mathrm{D} \cdot \mathrm{~h}_{\mathrm{r}} / L$ <br> $\Delta$ ：全軸直角方向変位による <br> 軸方向変位量（mm） <br> D：ベローズの平均径（mm） <br> $h_{r}$ ：全軸直角方向変位量（mm） <br> L ：ベローズの全長（mm） | $e_{\mathrm{y}}=\frac{3 \cdot D_{\mathrm{m}} \cdot \mathrm{y}_{(\mathrm{n}, 0)}}{\mathrm{N} \cdot\left(L_{\mathrm{b}}+\mathrm{x}_{(\mathrm{e}, \mathrm{c})}\right)}$ <br> $e_{y}$ ：全軸直角方向変位による <br> ベローズの毎山動き量（mm） <br> $\mathrm{D}_{\mathrm{m}}$ ：ベローズの平均径（mm） <br> $\mathrm{y}(\mathrm{n}, 0)$ ：全軸直角方向変位量 $(\mathrm{mm})$ <br> $\mathrm{N}:$ ベローズの山数 <br> $\mathrm{L}_{\mathrm{b}}$ ：ベローズ 1 つ当たりの有効長さ <br> （mm） <br> $\mathrm{x}(\mathrm{e}, \mathrm{c})$ ：全軸方向変位量 $(\mathrm{mm})$ |

［添付資料］
（＊1）JSME 設計•建設規格 2005／2007年追補版 PPC－3416（抜粋）
（＊2）JSME 設計•建設規格 2005／2007年追補版 解説 PVE－3800（抜粋）

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。
（＊3）Design of Piping Systems Chapter 7（拔粋）

