| 設置許可段階 | 詳細設計段階 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: |
| 【6 条（竜巻）一別添1—添付3．7－38】 <br> 図19 設計飛来物衝突時の荷重伝達例 （水平方向（南から北）から衝突した場合） |  | 分類（1） <br> （フレーム基数の変更） <br> 東西側壁補強に伴い東西方向開口幅が狭くなったことを詳細設計に反映した。 <br> 分類（1） <br> （ブラケットの廃止•支持壁変 <br> 更） <br> 海水ポンプ室補強計画を踏ま え，既設東西側壁にブラケット を設置し大梁を支持するとし ていた構造から，補強する南側隔壁にて大梁を支持する構造 とした。 <br> 分類（2） <br> （フレームゴム支承の仕様変更。P4．1－別紙 5－2と同様。） <br> 分類（2） <br> （ストッパーの位置付けの整 <br> 理） <br> 構造強度評価上は期待しない <br> が，道路橋示方書における落橋 <br> 防止装置を参考に，自主的にス <br> トッパーを設置することとし <br> た。 |


| 設置許可段階 | 詳細設計段階 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: |
| 【6 条（竜巻）一別添 1 －添付 3．7－38】 <br> 図20 設計飛来物衝突時の荷重伝達例 （水平方向（西から東）から衝突した場合） | 図20 設計飛来物衝突時の荷重伝達例 （水平方向（西から東）から衝突した場合） | 分類（1） <br> （フレーム基数の変更） <br> 東西側壁補強に伴い東西方向開口幅が狭くなったことを詳細設計に反映した。 <br> 分類（1） <br> （ブラケットの廃止•支持壁変 <br> 更） <br> 海水ポンプ室補強計画を踏ま え，既設東西側壁にブラケット を設置し大梁を支持するとし ていた構造から，補強する南側隔壁にて大梁を支持する構造 とした。 <br> 分類（2） <br> （フレームゴム支承の仕様変 <br> 更。P4．1－別紙 5－2 と同様。） <br> 分類（2） <br> （ストッパーの位置付けの整 <br> 理） <br> 構造強度評価上は期待しない <br> が，道路橋示方書における落橋 <br> 防止装置を参考に，自主的にス <br> トッパーを設置することとし <br> た。 |


| 設置許可段階 | 詳細設計段階 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: |
| 【6 条（竜巻）一別添 1 －添付 3．7－39】 <br> 図21 設計飛来物衝突時の荷重伝達例 （鉛直方向から衝突した場合） | 図21 設計飛来物衝突時の荷重伝達例 <br> （鉛直方向から衝突した場合） | 分類（1） <br> （フレーム基数の変更） <br> 東西側壁補強に伴い東西方向開口幅が狭くなったことを詳細設計に反映した。 <br> 分類（1） <br> （ブラケットの廃止•支持壁変更） <br> 海水ポンプ室補強計画を踏ま え，既設東西側壁にブラケット を設置し大梁を支持するとし ていた構造から，補強する南側隔壁にて大梁を支持する構造 とした。 <br> 分類（2） <br> （フレームゴム支承の仕樣変更。P4．1－別紙 5－2 と同様。） <br> 分類（2） <br> （ストッパーの位置付けの整 <br> 理） <br> 構造強度評価上は期待しない <br> が，道路橋示方書における落憍防止装置を参考に，自主的にス <br> トッパーを設置することとし た。 |



詳細設計段階での説明事項及び申送り事項への対応方針

竜巻防護ネットの支持部材の評価フロー図に対して，詳細設計段階における説明事項及び申送り事項への対応方針を整理した結果について図1及び表1に示す。


注記 $* 1$ ：衝突解析において，以下を考慮し解析ケースを設定する。

| 考慮する事項 | $\begin{gathered} \text { 基本ケース } \\ \text { における設定 } \\ \text { 【(2)】*2 } \end{gathered}$ | 不確かさケース における設定【（4】 】 ${ }^{2}$ |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 解析モデルにおける ゴム支承の剛性 <br> 【（1）${ }^{* 2}$ | 設計値を設定 | 不確かさ ケース（1） | 剛性のばらつきを考慮 した値を設定【c】＊2 |
| 衝突解析における衝突姿勢【b】＊2 | 短辺衝突 | 不確かさ ケース（2） | 長辺衝突による影響を確認 |

＊2：【】内は表1に示す各No．に対応

図1 竜巻防護ネットの支持部材の評価フロー図
表1 詳細設計段階における対応事項整理結果（1／2）

|  | 䖰 <br> 逎 6 <br> เ ${ }^{\circ}$ 兼 <br> $-1+$ <br> अ 4 <br> － <br> $\div \times$ <br> 둔 <br> 叫会描 <br>  <br> ᄂ置 6 |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 沑椸 <br> 人媨 <br> N xt fo <br> っ毗违 <br> 措茹讲 <br>  <br> 6 移少 <br>  <br> 害 跳 <br> 6ハ囲 <br> 兼迷 <br> 双过 <br> 才逪䚀 <br> 行空蚮 <br> N 唒 x <br> 迷絽華 <br> 边 6 <br> 少 6 <br> 監仪廑 <br>  <br> 速行ひ」 <br> ＊＂少 <br>  |  | 回步庶萿度 +1瞺以過絺血回「国 う䦽叫舞处摳 <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  6 噮 さ 孔人烺䖰势 1棭海带㘳＂㪀 <br>  <br>  <br>  <br>  |  |
| $\begin{gathered} \text { 㷀 } \\ \text { K } \end{gathered}$ |  | ，星 <br> 襄满 <br> 표 <br> 6 小N <br> 䒾䓦が <br> 和各摸 <br> 货䍘絻 <br> 扣相 <br> 彆ロロ <br> 供 $\wedge$ <br> 塑满应 <br>  <br>  <br>  <br> 䋂 蓝 絬 | む回桨絺\＆゙儿 <br> 上人任㵩入心が <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |  |
| $\dot{8}$ | $\Theta$ | （1） | （a） | $\oplus$ |
| 舞 |  |  | 血爵 媅 肺 |  |

表1 詳細設計段階における対応事項整理結果 $(2 / 2)$

| 分類 | No． | 内容 | 対応方針 | 資料等への反映 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 申送り } \\ \text { 事項 } \end{gathered}$ | a | 飛来物衝突時の上向反力に対して，フレ ームが浮き上がらないことを詳細設計段階で説明する。 | 「6．評価ケースの設定及び評価結果」にて，設置許可段階において厳しい評価結果となったフレームゴム支承近傍への飛来物衝突に対して，衝撃荷重による上向 きの反力によりフレームゴム支承に生じる引張応力度 が許容値を満足し，フレームの浮き上がりによる損傷 が生じないことを示した。 | 「補足－710－1 4.16. 評価 ケースの設定及び評価結果」 |
|  | b | 衝突方向に対する影響について，ガイド の考え方を踏まえて詳細設計段階で説明する。 | 「6．評価ケースの設定及び評価結果」にて，「原子力発電所の竜巻影響評価ガイド」を踏まえた衝突解析の評価ケースの設定の考え方について示した。また，衝突方向に対する影響を不確かさケースとして評価した結果より，支持部材に発生するひずみや応力等が許容限界を超えず，支持機能が維持されることを示した。 | 「補足－710－1 $4.16 . \quad$ 評価 ケースの設定及び評価結果」 |
|  | c | ゴム支承の衝撃荷重に対する試験内容 について，詳細設計段階で説明する。 | 「5．衝突解析に係るゴム支承の剛性の設定」にて，衝突解析に資するゴム支承の鉛直剛性に係る特性試験を実施し，試験を踏まえたゴム支承の剛性の設定方針を示した。 | 「補足－710－1 4．15．衝突解析に係るゴム支承の剛性 の設定」 |

4.2 飛来物のオフセット衝突の影響について

## 1．概要

本資料は，竜巻飛来物防護を目的としたネットに関して，飛来物がオフセット衝突し た場合の影響について説明するものである。

2．展開方向オフセット衝突時吸収エネルギ
飛来物が，金網に対して展開方向オフセット位置で展開方向の金網交点列1列と衝突 した場合の展開方向の金網交点列 1 列の吸収エネルギ算出方法を以下に示す。

電力中央研究所報告書「高強度金網を用いた竜巻飛来物対策工の合理的な衝撃応答評価手法」（総合報告：O 01）（以下「電中研報告書」という。）を参考に，飛来物が展開方向オフセット位置で展開方向の金網交点列 1 列と衝突した場合の飛来物と金網の挙動を以下のように仮定する。
（1）金網展開方向の交点列の張力は常に均一である。
（2）衝突後の飛来物と金網は衝突点で一体となって推移する。
（3）最大変形時の金網全長は破断時展開方向金網長さとする。
以上の仮定から，破断時の金網の全長は飛来物の衝突位置によらず，破断時展開方向金網長さで一定となり，最大変形時の衝突位置点 $\mathrm{P}^{\prime}$ の軌跡は，図 $2-1$ のとおり楕円形状となる。

|  | 変形例（1） |
| :---: | :---: |
| 変形前金網 | 変形例（2） |
| 点 $\mathrm{P}^{\prime}$ の軌跡 | 変形例（3） |



図 2－1 展開方向の金網交点列 1 列の衝突点 P’ の軌跡

金網は変位制御により評価可能であることから，図2－2に示す交点列の伸び率 $\varepsilon \mathrm{j}$ を 0 から破断伸び率 $\varepsilon \mathrm{cr}$ まで微小変形の積み重ねとして，徐々に変化させ，衝突点の移動量と交点列の張力から吸収エネルギを算出する。ここで，破断伸び率 $\varepsilon \mathrm{cr}$ は，添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「4．評価条件」の金網1目合 い対角寸法 aと金網1目合いの破断変位 a s より，以下のとおり，求められる。

$$
\varepsilon_{\mathrm{cr}}=\frac{\mathrm{a}_{\mathrm{s}}}{\mathrm{a}}=\frac{17.6}{70.7} \fallingdotseq 0.25
$$



図 2－2 展開方向オフセット衝突時の展開方向の金網交点列 1 列の変位挙動図

また，図2－3に展開方向に展開方向オフセット衝突した場合を想定した伸び率 $\varepsilon \mathrm{j}$ 時 の金網交点列 1 列の変形状態の模式図を示す。


図 2－3 展開方向オフセット衝突の交点列1列の変形状態の模式図

添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「4．評価条件」の金網1目合い対角寸法a，金網1目合いの等価剛性Kとすると，展開方向の金網交点列 1 列の剛性 $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ ，展開方向の金網交点列 1 列の張力 $\mathrm{T}_{\mathrm{j}}$ は以下のとおりとなる。

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{K}_{\mathrm{x}}=\frac{\mathrm{K}}{\mathrm{~L}_{\mathrm{x}} / \mathrm{a}} \\
& \mathrm{~T}_{\mathrm{j}}=\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{x}} \cdot \varepsilon_{\mathrm{j}}=\frac{\mathrm{K}}{L_{\mathrm{x}} / \mathrm{a}} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{x}} \cdot \varepsilon_{j}
\end{aligned}
$$

伸び率が $\varepsilon_{j-1} \sim \varepsilon_{j}$ 間で微小量だけ増加すると，衝突点の座標も $\left(\mathrm{x}_{\mathrm{j}-1}, \mathrm{y}_{\mathrm{j}-1}\right)$ から （ $\mathrm{x}_{\mathrm{j}}, \mathrm{y}_{\mathrm{j}}$ ）と微小量だけ移動し， x 方向変位 $\Delta \mathrm{x}_{\mathrm{j}}$ ， y 方向変位 $\Delta \mathrm{y}_{\mathrm{j}}$ はそれぞれ $\Delta$ $\mathrm{x}_{\mathrm{j}}=\mathrm{x}_{\mathrm{j}}-\mathrm{x}_{\mathrm{j}-1}, \Delta \mathrm{y}_{\mathrm{j}}=\mathrm{y}_{\mathrm{j}}-\mathrm{y}_{\mathrm{j}-1}$ となる。このとき，展開長をa：bで分割する点 を衝突位置とし，伸び率 $\varepsilon \mathrm{j}$ 時の衝突点の座標を $\left(\mathrm{x}_{\mathrm{j}}, \mathrm{y}_{\mathrm{j}}\right)$ ） A 点， B 点のたわみ角を $\theta_{\mathrm{A}, \mathrm{j}}, \quad \theta_{\mathrm{B}, \mathrm{j}}$ とすると，伸び率 $\varepsilon_{\mathrm{j}}$ 時の展開方向の金網交点列 1 列の張力 $\mathrm{T}_{\mathrm{j}}$ を x 方向成分と y 方向成分に分割でき，それぞれ x 方向反力 $\mathrm{H}_{\mathrm{j}}$ ， y 方向反力 $\mathrm{V}_{\mathrm{j}}$ となる。よって，伸び率が $\varepsilon_{j-1} \sim \varepsilon_{j}$ 間で微小量だけ増加した際の吸収エネルギの増分 $\Delta W_{j}$ は，以下の とおりとなる。

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{H}_{\mathrm{j}}=\mathrm{T}_{\mathrm{j}} \cos \theta_{\mathrm{A}, \mathrm{j}}-\mathrm{T}_{\mathrm{j}} \cos \theta_{\mathrm{B}, \mathrm{j}} \\
& \mathrm{~V}_{\mathrm{j}}=\mathrm{T}_{\mathrm{j}} \sin \theta_{\mathrm{A}, \mathrm{j}}+\mathrm{T}_{\mathrm{j}} \sin \theta_{\mathrm{B}, \mathrm{j}} \\
& \Delta \mathrm{~W}_{\mathrm{j}}=\frac{1}{2}\left(\mathrm{H}_{\mathrm{j}-1}+\mathrm{H}_{\mathrm{j}}\right) \times \Delta \mathrm{x}_{\mathrm{j}}+\frac{1}{2}\left(\mathrm{~V}_{\mathrm{j}-1}+\mathrm{V}_{\mathrm{j}}\right) \times \Delta \mathrm{y}_{\mathrm{j}}
\end{aligned}
$$

以上より， 1 金網交点列の限界吸収エネルギは下式となる。

$$
\mathrm{W}=\sum_{\mathrm{j}}^{\varepsilon_{\mathrm{c}}^{\mathrm{c}}} \mathrm{~W}_{\mathrm{j}}
$$

展開長 4 m の 50 mm 目合金網の交点列に，中央衝突，展開方向 $1 / 4$ オフセット衝突（展開方向オフセット長 1 m ）した場合の吸収エネルギを比較する。図2－4 に交点列の伸び率 に対する吸収エネルギを示す。


図 2－4 展開方向オフセット衝突と中央衝突のエネルギ比較

展開方向オフセット衝突では，垂直方向から飛来物が衝突することから，伸び率が小 さな初期の段階では，垂直寄与分吸収エネルギが支配的である。伸び率 0.1 程度になる と，金網張力の分担から，衝突点は水平方向に移動し，徐々に水平寄与分の吸収エネル ギが増加していく。金網の張力の分担による衝突点の移動に飛来物が追従した場合，中央衝突時と展開方向オフセット衝突時（垂直寄与分と水平寄与分の合計）は，いずれも同等（7．6kJ）となり，衝突点の違いによる吸収エネルギへの影響はないと考えられる。

また，図 2－5に展開方向オフセット衝突位置の違いによる 50 mm 目合交点列最終変位形態及び飛来物が衝突後，停止するまでの軌跡を累積移動量として示す。


図2－5 各衝突位置の 50 mm 目合交点最終変形図

金網中央からの衝突点までの距離（以下，展開方向オフセット長）が大きくなると，交点列の最終形状は次第に直角三角形に近づき，さらに，展開方向オフセット長が大き くなると，衝突点の軌跡が支持部の外に飛び出すこと及び支持部材のフレームと衝突す ることが考えられるため，飛来物が防護対象施設に衝突することはないと考えられる。 よって，展開方向オフセット評価では，交点列の最終形状が直角三角形となる衝突位置 （限界オフセット）までを検討範囲とする。

表 2－1 に各展開方向オフセット長の 50 mm 目合 1 交点列の最大吸収エネルギと累積移動量を示す。

表 2－1 展開方向オフセット衝突時の応答値一覧（ 50 mm 目合）

| 展開方向オフセット長 <br> $(\mathrm{m})$ | 1 交点列最大吸収エネルギ <br> $(\mathrm{kJ})$ | 累積移動量 <br> $(\mathrm{m})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 0.000 | 7.6 | 1.496 |
| 1.000 | 7.6 | 1.340 |
| 1.282 | 7.6 | 1.240 |

以上より，飛来物の展開方向オフセット衝突時の最大吸収エネルギは中央衝突時と同等となるため，展開方向オフセット衝突時の影響はないと判断している。

3．展開直角方向オフセット衝突時吸収エネルギ
飛来物が，金網に対して展開直角方向オフセット位置で金網と衝突した場合の，金網 の吸収エネルギ算出方法を以下に示す。

電中研報告書を参考に，飛来物の衝突位置を，中央衝突以外に展開直角方向オフセッ ト衝突位置を以下のとおり設定し，金網（展開方向 $4.808 \mathrm{~m} \times$ 展開直角方向 3.473 m ）の吸収エネルギを算出する。
（1）：中央
（2）：展開直角方向 $1 / 4$ オフセット
金網展開直角方向のオフセット衝突位置図を図3－1 に示す。


図 3－1 展開直角方向オフセット衝突位置図

図3－1に示すとおり，衝突位置で金網が最も大きく変形し，そこからネット端部まで の間を段階的に減少していくとすると，目合い列1列ごとの吸収エネルギは以下の式に より求められる。
$\mathrm{E}_{\mathrm{i}}=2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right)$
ここで，
$\mathrm{E}_{\mathrm{i}}$ ： i 番目の列における金網の吸収可能エネルギ
$\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ ：金網1目合いの展開方向の 1 列の等価剛性
$L_{\mathrm{x}}$ ：金網展開方向寸法（4．808m）
$\delta_{i}$ ：i 番目の列における金網変形量

上式より，各衝突位置における金網変形量及び吸収エネルギ分布を図3－2に示す。ま た，金網1枚分の吸収エネルギを表3－1に示す。


図3－2 たわみ量分布と吸収エネルギ—分布

表 3－1 金網1枚分の吸収エネルギ—

| 衝突位置 | 吸収エネルギ $(\mathrm{kJ})$ |
| :---: | :---: |
| （1）中央 | 93.9 |
| （2）展開直角方向 $1 / 4$ オフセット | 92.7 |

図 3－2及び表 3－1 のとおり，展開直角方向オフセット衝突時の最大吸収エネルギは中央衝突時とほぼ同等となるため，展開直角方向オフセット衝突時の影響はないと判断し ている。

4．オフセット衝突時の衝撃荷重
衝撃荷重 $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$ については，下式により算出している。

$$
\mathrm{F}_{\mathrm{a}}=\frac{4 \cdot \mathrm{~m} \cdot \mathrm{~V}_{1}^{2}}{3 \cdot \delta}
$$

上式より，衝撃荷重 $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$ はネットのたわみ量 $\delta$ に反比例していることが分かる。

同じ飛来物の中央衝突とオフセット衝突を比較する場合，表2－1から，ネットの累積移動量（たわみ量）はオフセット衝突の方が短く衝撃荷重が大きくなることから，オフ セット衝突における衝撃荷重の増加率は，下式により算出できる。

## （衝撃荷重の増加率）

$=($ 中央衝突時の累積移動量）／（オフセット衝突時の累積移動量）
$=1.496 / 1.240$
$=1.206$

よって，上式により算出される荷重を 1.21 倍することで，オフセット衝突を考慮した補正を行う。

4． 3 金網の設計裕度の考え方

## 1．概要

本資料は，竜巻飛来物防護を目的とした高強度金網の設計裕度に関して，金網の耐衝撃性能評価に用いる機械的特性値の設定の考え方について説明するものである。

2．金網の機械的特性値
高強度金網の耐衝撃性能評価に用いる機械的特性値は，電力中央研究所報告書「高強度金網を用いた竜巻飛来物対策工の合理的な衝撃応答評価手法」（総合報告：O 01）にて報告されている金網の交点引張試験から算定している。金網（ 50 mm 目合い）の交点引張試験結果（全 20 データ）を図 2－1に示す。

また，図2－1より算出した金網の等価剛性，破断伸び量，破断荷重を表2－1に示す。


図 2－1 金網の交点引張試験結果

表 2－1 金網の交点引張試験結果の平均値
$\left.\begin{array}{|c|c|c|c|}\hline \text { 等価剛性 } \\ (\mathrm{kN} / \mathrm{m})\end{array} \begin{array}{c}\text { 破断伸び量 } \\ (\mathrm{mm})\end{array} \begin{array}{c}\text { 破断荷重 } \\ (\mathrm{kN})\end{array}\right]$

3．ネットの強度評価における裕度の考慮
金網の等価剛性は表 2－1 に示す値を用いるが，交点引張試験結果のばらつきを考慮し た裕度を確保することとする。ここで，表 2－1に示す等価剛性とは別に，図2－1 の金網 の交点引張試験結果から多直線近似剛性を求め，金網の吸収エネルギを算出した結果を図3－1に示す。等価剛性にて吸収エネルギを評価した場合，多直線近似剛性より算出し た吸収エネルギよりも，最大で $5.6 \%$ 高くなることから，金網の許容吸収エネルギについ ては，等価剛性より算出した吸収エネルギを $1 / 1.056$ 倍することにより裕度を確保する。


図 3－1 等価剛性と多直線近似の差異

4． 4 ワイヤロープの変形を考慮したネットシステムのたわみについて

## 1．概要

ネットは金網の変形の他，ネット周辺を固定するワイヤロープの変形によってもたわ みが生じる。そのためネットシステムのたわみ量の評価では，ワイヤロープのたわみ量 を考慮した評価を行うこととしている。

本資料は，電力中央研究所報告書「高強度金網を用いた竜巻飛来物対策工の合理的な衝撃応答評価手法」（総合報告：O 01）（以下「電中研報告書」という。）にて報告されて いる，評価手法及び試験結果との比較について説明するものである。

2．評価手法の妥当性確認に用いる試験条件及び結果
ワイヤロープのたわみ量を考慮した評価手法が妥当であることを確認するため，比較対象とする試験条件及び結果を表2－1に，試験概要図を図2－1に示す。

表 2－1 試験条件及び結果一覧

|  | 項目 | 条件及び結果 |
| :---: | :---: | :---: |
| $\begin{aligned} & \text { 条 } \\ & \text { 件 } \end{aligned}$ | ネット構成 | 展開方向長さ×展開直角方向長さ×目合寸法 $\begin{array}{r} 4 \mathrm{~m} \times 3 \mathrm{~m} \times 50 \mathrm{~mm}: 1 \text { 枚目 } \\ 4 \mathrm{~m} \times 3 \mathrm{~m} \times 50 \mathrm{~mm}: 2 \text { 枚目 } \\ 3 \mathrm{~m} \times 4 \mathrm{~m} \times 40 \mathrm{~mm}: \text { 補助 } \end{array}$ |
|  | ワイヤロープ全長 （有効長） | 10.8 m （1本当たり） |
|  | 落下物 | 角形鋼管 <br> （先端形状： $250 \times 250 \times \mathrm{t} 4.5 \mathrm{~mm}$ ） |
|  | 落下物質量 | 1133 kg |
|  | 衝突位置 | オフセット |
|  | 落下高さ | 15.0 m |
| 結 <br> 果 | ネット最大変位 | 1.39 m |
|  | 総吸収エネルギ | 182 kJ |



図 2－1 試験概要図

表 2－1 及び図 2－1に示す試験に対し，電中研報告書の評価手法を用いたネット本体の たわみ量に加え，ワイヤロープのたわみ量を考慮したネットシステムのたわみ量を算出 し，試験結果との比較評価を行う。

3．ワイヤロープたわみ量を考慮したネットシステムのたわみ量電中研報告書にて報告されている試験体サイズを図3－1に示す。


図 3－1 試験体サイズ

ワイヤロープのたわみ量を考慮したネットシステムのたわみ量は，添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」（以下「VI－3－別添1－2－1－1」という。）の「3．5（3）たわみ評価」に示す評価フローに基づき評価を実施する。たわみ評価のフロ ーを図3－2に示す。


図3－2 たわみ評価の評価フロー

たわみ評価においては，VI－3－別添1－2－1－1 の「3．4（1）吸収エネルギ評価」に示す吸収エネルギ算出モデルを用い，飛来物の運動エネルギ，風圧力による荷重，自重及び上載荷重によるエネルギを吸収するために必要となる金網のたわみ量を導出する。また， ワイヤロープ張力に応じたワイヤロープのたわみ量についても導出する。

ワイヤロープのたわみ量を考慮したネットシステムのたわみ量を算出する上で以下の条件を仮定する。
（1）ワイヤロープのたわみ量は，飛来物の衝撃荷重並びに自重及び上載荷重による荷重によりワイヤロープに等分布荷重が発生する。
（2）ワイヤロープに発生する張力及びワイヤロープの引張試験結果（荷重ーひずみ曲線）から変形後のワイヤロープ長さを求める。
（3）ワイヤロープは放物線状に変形する。

## 3.1 ネットシステムのたわみ量評価

電中研報告書に従い，まずは金網のたわみ量 $\delta$ を算出する。金網のたわみ量 $\delta$ につ いては，VI－3－別添1－2－1－1の「3．5（3）たわみ評価」で示す以下の式より，金網の変位量と吸収エネルギの関係から算出する。

$$
\mathrm{E}_{\mathrm{i}}=2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right)
$$

ここで， $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ 及び $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ は定数であるため，

$$
\sum_{i=1}^{N_{y}^{y}} E_{i}=E_{t}
$$

とすることで，飛来物の運動エネルギに応じたたわみ量 $\delta$ を算出することができ，表2－1に示す試験の運動エネルギ 182 kJ を吸収するための金網のたわみ量 $\delta$ の算出値は 1.303 m となる。

次に各ワイヤロープの張力を算出する。
金網が受ける衝撃荷重は，VI－3－別添1－2－1－1 の「3．5（2）破断評価」に示す以下の式より，金網のたわみ量と飛来物の運動エネルギから算出する。

$$
\mathrm{F}_{\mathrm{a}}=\frac{8 \cdot \mathrm{E}_{\mathrm{t}}}{3 \cdot \delta}
$$

よって，運動エネルギ 182 kJ がネットに作用した際の衝撃荷重は 373 kN となる。金網展開方向にかかる張力は，V－3－別添1－2－1－1 の「3．5（2）破断評価」に示す以下 の式より，金網のたわみ角と金網が受ける衝撃荷重から算出する。

$$
\mathrm{T}=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{a}}}{2 \cdot \sin \theta}
$$

たわみ角 $\theta$ は以下の式で求められ，

$$
\theta=\tan ^{-1} \frac{2 \cdot \delta}{L_{\mathrm{x}}}
$$

金網展開方向にかかる張力Tは， 342 kN となる。
そこから，ワイヤロープは，金網展開方向 1 辺と金網展開直角方向 1 辺を 1 本のワ イヤロープでL字形に設置し，このワイヤロープと対称に設置したワイヤロープとの合計 2 本で金網を支持することにより，展開方向及び展開直角方向の各辺のワイヤロ ープが結合されていることから張力が一定となるため，ワイヤロープ 1 本が負担する張力はT／2 と設定する。また，表 2－1 で示す試験では金網を 2 枚と，補助金網を 1枚重ねて設置しているため，補助金網を支持しているワイヤロープに発生する張力 $\mathrm{T}_{1}$ は以下の式より，

$$
\mathrm{T}_{1}=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{a}}}{4 \cdot \sin \theta} \cdot\left(\frac{1.5}{1.5+1}\right)
$$

補助金網を支持しているワイヤロープ 1 本あたりの張力は103 kN となる。
補助金網を支持しているワイヤロープ 1 本あたりの張力（103 kN）を用い，表3－1 に諸元を示すワイヤロープに張力（103 kN）が負荷されたとき，図3－2の引張試験結果よ り，ひずみは 0.00631 と求められる。

表 3－1 ワイヤロープの諸元

|  | 仕様 | 径 | 破断荷重 $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| ワイヤロープ | $7 \times 7$ | 16 | $165^{*}$ |

注記＊：J I S G 3549の破断強度


図 3－2 ワイヤロープ引張試験結果

ワイヤロープは金網長辺側と短辺側が結合されており，その発生張力は均一である と考えられる。したがって，変形後のワイヤロープ一本あたりの全長 $\mathrm{S}_{\mathrm{t}}^{\mathrm{t}}$ は，ワイヤ ロープの一本あたりの全長 $(10.8 \mathrm{~m})$ が変形するものと考えられ，以下のとおり算出さ れる。

$$
\begin{aligned}
\mathrm{S}_{\mathrm{t}} & =10.8 \quad(\mathrm{~m}) \times 1.00631 \\
& =10.868 \quad(\mathrm{~m})
\end{aligned}
$$

また，飛来物の衝突によりワイヤロープが放物線上に変形すると図3－3のとおりと なり，変形後のワイヤロープ長さSは放物線の弦長の式を用いて以下のとおり表され る。


変形後ワイヤロープ長さS

$$
\mathrm{S}=\frac{1}{2} \sqrt{\mathrm{~L}_{\mathrm{b}}^{2}+16 \cdot \delta_{\mathrm{w}}^{2}}+\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{b}}^{2}}{8 \cdot \delta_{\mathrm{w}}} \ln \left(\frac{4 \cdot \delta_{\mathrm{w}}+\sqrt{\mathrm{L}_{\mathrm{b}}^{2}+16 \cdot \delta_{\mathrm{w}}^{2}}}{\mathrm{~L}_{\mathrm{b}}}\right)
$$

## 図 3－3 ワイヤロープ変形図

ここで，長さ $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}(4 \mathrm{~m})$ のワイヤロープのたわみ量を $\delta_{\mathrm{w}} \mathrm{x}$ ，長さ $\mathrm{L}_{\mathrm{y}}(3 \mathrm{~m})$ のワイヤ ロープのたわみ量を $\delta \mathrm{w}$ y とすると，長さ $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ のワイヤロープの変形後の長さ S x と長 さ $\mathrm{L}_{\mathrm{y}}$ のワイヤロープの変形後の長さ $\mathrm{S}_{\mathrm{y}}$ の合計が $\mathrm{S}_{\mathrm{t}}$ となることから，

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{S}_{\mathrm{t}}=\frac{1}{2} \sqrt{\mathrm{~L}_{\mathrm{x}}^{2}+16 \cdot \delta_{\mathrm{wx}}^{2}}+\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}{8 \cdot \delta_{\mathrm{wx}}} \ln \left(\frac{4 \cdot \delta_{\mathrm{wx}}+\sqrt{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}+16 \cdot \delta_{\mathrm{wx}}^{2}}}{\mathrm{~L}_{\mathrm{x}}}\right) \\
& \quad+\frac{1}{2} \sqrt{\mathrm{~L}_{\mathrm{y}}^{2}+16 \cdot \delta_{\mathrm{wy}}^{2}}+\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{y}}^{2}}{8 \cdot \delta_{\mathrm{wy}}} \ln \left(\frac{4 \cdot \delta_{\mathrm{wy}}+{\sqrt{L_{\mathrm{y}}^{2}+16 \cdot \delta_{\mathrm{wy}}^{2}}}_{\mathrm{L}_{\mathrm{y}}^{2}}}{}\right)
\end{aligned}
$$

と表される。
一方，ワイヤロープたわみ量を考慮したネットシステムのたわみ量は，図 3－4 のと おり表される。

ここで，金網のたわみ量 $\delta=1.303 \mathrm{~m}$ は決まっているため，三平方の定理より，長さ $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ のワイヤロープの変形後の長さ $\mathrm{S}_{\mathrm{x}}=2.387 \mathrm{~m}$ ，長さ L y のワイヤロープの変形後の長さ $\mathrm{S}_{\mathrm{y}}=1.987 \mathrm{~m}$ と算出される。


図 3－4 たわみ量の足し合わせ

図 3－4より，金網のたわみ量とワイヤロープのたわみ量を足し合わせたネットシス テムのたわみ量 $\delta \mathrm{x}$ 及び $\delta \mathrm{y}$ はそれぞれ

$$
\begin{align*}
\delta_{\mathrm{x}} & =\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wy}}+2.387\right)^{2}-\left(\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{2}\right)^{2}} \\
& =\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wy}}+2.387\right)^{2}-\left(\frac{4}{2}\right)^{2}}  \tag{2}\\
\delta_{\mathrm{y}} & =\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wx}}+1.987\right)^{2}-\left(\frac{L_{\mathrm{y}}}{2}\right)^{2}} \\
& =\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wx}}+1.987\right)^{2}-\left(\frac{3}{2}\right)^{2}}
\end{align*}
$$

と算出され，$\delta_{\mathrm{x}}$ 及び $\delta_{\mathrm{y}}$ は双方とも同じネットシステムのたわみ量であり，等しい ことから

$$
\begin{equation*}
\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wy}}+2.387\right)^{2}-\left(\frac{4}{2}\right)^{2}}=\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wx}}+1.987\right)^{2}-\left(\frac{3}{2}\right)^{2}} \tag{4}
\end{equation*}
$$

と表される。
以上より，（1）式と（4）式を連立して解くことで $\delta \mathrm{wx}$ 及び $\delta \mathrm{w} \mathrm{y}$ を導出することができ， それぞれの値は，

$$
\begin{aligned}
& \delta_{\mathrm{w} \mathrm{x}}=0.229 \mathrm{~m} \\
& \delta_{\mathrm{w} \mathrm{y}}=0.194 \mathrm{~m}
\end{aligned}
$$

と算出される。よって，金網のたわみ量とワイヤロープのたわみ量を足し合わせたネ ットシステムのたわみ量は，（2）式及び（3）式を用い，

$$
\begin{aligned}
& \delta_{\mathrm{x}}=\sqrt{(0.194+2.387)^{2}-\left(\frac{4}{2}\right)^{2}}=1.631 \mathrm{~m} \\
& \delta_{\mathrm{y}}=\sqrt{(0.229+1.987)^{2}-\left(\frac{3}{2}\right)^{2}}=1.631 \mathrm{~m} \\
& \delta_{\mathrm{x}}=\delta_{\mathrm{y}}=1.631 \mathrm{~m}
\end{aligned}
$$

と算出される。

4．試験における実測値との比較
ワイヤロープのたわみを含むネットシステムのたわみ量の試験における実測値と計測値との比較を以下に示す。

試験条件を表4－1 に，また，実測値との比較を表4－2 に示す。

表 4－1 電中研報告書にて報告されている試験条件

| $\begin{gathered} \text { ケ } \\ 1 \\ \text { 亿 } \end{gathered}$ | 金網枚数 | 金網寸法＊ <br> （m） | 落下物 | 落下物質量 （kg） | 衝突位置 | 落下 <br> 高さ <br> （m） | $\begin{gathered} \text { エネルギ } \\ (k J) \end{gathered}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 1 | $\begin{gathered} 2 \text { 枚 } \\ \text { (補助 } 1 \text { 枚) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} 4 \times 3 \\ (3 \times 4) \end{gathered}$ | 角形鋼管 <br> （先端形状： $250 \times 250 \times \mathrm{t} 4.5 \mathrm{~mm})$ | 1133 | $\begin{gathered} \text { オフ } \\ \text { セッ } \\ \text { ト } \end{gathered}$ | 15.0 | 182 |

注記＊：寸法については，（展開方向長さ）$\times$（展開直角方向長さ）の順

表 4－2 電中研報告書におけるたわみ量の実測値と計算値の比較

| ケ <br> 「 | ネットシステムのたわみ量 |  |
| :---: | :---: | :---: |
|  | 計算値（m） | 実測値（m） |
| 1 | 1.631 | 1.39 |

表4－2 より，ワイヤロープのたわみを含むネットシステムのたわみ量は「実測値く計算値」であり，実測値には金網，ワイヤロープ及び緩衝装置の変形によるたわみ量が含 まれている。

したがって，本評価によりネットシステムのたわみ量を安全側に評価可能であること が確認された。

5．実機設備への展開
本評価は，電中研報告書に記載の $4 \mathrm{~m} \times 3 \mathrm{~m}$ の試験体に対して実施したものであるが，以下の観点から実機ネットに対しても適用可能と判断している。

## 5.1 金網寸法

本評価では，ネットシステムの仕様に応じて，飛来物捕捉時の衝撃荷重に基づくワ イヤロープ張力が算定可能であり，それに応じたワイヤロープのたわみ量を算出でき る。

以上より，本評価は金網寸法の影響が考慮されていると判断している。

## 5.2 ワイヤロープ張力

電中研報告書においては，試験時におけるワイヤロープの最大張力は約 103 kN であ り，実機に適用するワイヤロープの張力の許容限界 132 kN より小さい値となっている が，図5－1に示されるとおり，本評価に用いる，電中研報告書に示される多項式によ る近似式が 132 kN 以下の範囲において実験値とよく一致していることから， 103 kN を超える領域においても，算出される張力には信頼性があると判断している。


図 5－1 ワイヤロープ引張試験結果（近似式との比較）
4.5 ワイヤロープの初期張力について

1．ネットの構造概要
ネットは，金網端部の網目を縫うように通したワイヤロープにより支持し，ワイヤロ ープは鋼製枠の四隅に設置した接続用の治具にて支持する。ワイヤロープ端部は，ター ンバックル又はシャックルを鋼製枠に設置した取付けプレートに接続する。

ワイヤロープは，金網展開方向と平行に配置されるワイヤロープと，金網展開直角方向と平行に配置されるワイヤロープが接合されていることから，ワイヤロープの張力が均一に発生する構造となっており，ワイヤロープは金網の四隅の接続用の治具で支持さ れる。また，ワイヤロープは，金網の自重による平常時のたわみが大きくならないよう に，初期張力をかけ，トルク管理を行う。

ネットの概要図を図1－1に示す。


図 1－1 ネット概要図

2．ワイヤロープの初期張力について
ワイヤロープの初期張力については，電力中央研究所報告書「高強度金網を用いた竜巻飛来物対策工の合理的な衝撃応答評価手法」（総合報告：O 01）（以下「電中研報告書」 という。）における試験時に測定しており，図2－1に示すワイヤロープ端部のターンバッ クルにひずみゲージを取り付けて，軸力を出力することでワイヤロープの初期張力を測定した。なお，ターンバックルの締め付けトルク値は $20 \mathrm{~N} \cdot \mathrm{~m}$ である。


図 2－1 ひずみゲージ付きターンバックルの設置状況

電中研報告書における 50 mm 目合い金網を使用したネットのワイヤロープの初期張力の測定結果の平均値と最大値を表2－1に示す。

表 2－1 ワイヤロープ初期張力平均値及び最大値

| 測定箇所 | 初期張力 $(\mathrm{kN})$ |  |
| :---: | :---: | :---: |
|  | 平均値 | 最大値 |
| ターンバックル | 1.7 | 6.0 |

3．ワイヤロープに作用する張力と許容荷重との比較
ワイヤロープに作用する初期張力は最大でも 6 kN であり，添付書類「VI－3－別添1－2－1－1竜巻防護ネットの強度計算書」に示すネットに飛来物が衝突した際にワイヤロープに発生する張力 $\mathrm{T}_{1} "$ と比べて十分に小さいことから，評価結果に大きな影響を及ぼすもの ではない。表3－1にワイヤロープに作用する張力と許容荷重の比較を示す。

表 3－1 ワイヤロープに作用する張力と許容荷重との比較

| ネットを使用する <br> 防護対策施設 | 張力 |  |  | 許容荷重 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | $\mathrm{T}_{1}$＂＊ <br> $(\mathrm{kN})$ | P <br> $(\mathrm{kN})$ | $(\mathrm{kN})$ |  |

注記＊：最大の T 1 ＂を記載

4． 6 補助金網の影響について

1．概要
金網は， 50 mm 目合いの主金網 2 枚及び 40 mm 目合いの補助金網 1 枚の計 3 枚で構成す ることを基本構造としている。

補助金網は，金網の耐衝撃性能向上を目的に設置しているが，飛来物がネットに衝突 した際には，飛来物の受け止めに寄与することが予想されているため，その影響につい て検討した。

2．ネットについて
補助金網の取付方法を図2－1に示す。


図 2－1 ネットの構造図

図2－1のとおり，上段のワイヤロープには主金網と補助金網の 2 枚の金網を支持して おり，下段のワイヤロープは主金網1枚を支持している。電力中央研究所報告書「高強度金網を用いた竜巻飛来物対策工の合理的な衝撃応答評価手法」（総合報告：O 01）では，上記のネットに対し飛来物の落下試験を実施し， 2 本のワイヤロープに発生する張力を計測している。ワイヤ張力時刻歴の試験結果を図 2－2 に示す。


図 2－2 ワイヤ張力時刻歴の試験結果

図2－2より，上段のワイヤロープは下段のワイヤロープと比較すると約 1.5 倍の張力 が発生していることがわかる。

このことから，補助金網がありの場合となしの場合のネットにおけるたわみ量を一定 とした場合，それぞれの補助金網ワイヤロープに発生する張力の関係は表2－1 のように なる。

表 2－1 ワイヤロープ張力

|  | 補助金網あり | 補助金網なし |
| :---: | :---: | :---: |
| 上段のワイヤロープ | 1.5 T | 1.0 T |
| 下段のワイヤロープ | 1.0 T | 1.0 T |

また，張力Tと吸収エネルギEの関係は，次式から比例関係であることが分かる。

$$
\begin{align*}
& \mathrm{T}=\frac{\mathrm{F}}{2 \cdot \sin \theta}  \tag{1}\\
& \mathrm{~F}=\frac{8}{3 \cdot \delta} \mathrm{E} \tag{2}
\end{align*}
$$

（1）及び（2）から

$$
\mathrm{T}=\frac{1}{2 \cdot \sin \theta} \cdot \frac{8}{3 \cdot \delta} \cdot \mathrm{E}=\alpha \mathrm{E}
$$

ここで，

$$
\alpha=\frac{1}{2 \cdot \sin \theta} \cdot \frac{8}{3 \cdot \delta}
$$

とする。
以上から，補助金網の有無による吸収エネルギ量を表2－2に示す。

表 2－2 補助金網の有無による吸収エネルギ量

|  | 補助金網あり | 補助金網なし |
| :---: | :---: | :---: |
| 主金網＋補助金網 | 1.5 E | 1.0 E |
| 主金網のみ | 1.0 E | 1.0 E |

表2－2から，上段の主金網と補助金網の組み合わせは，下段の主金網に比べ 1.5 倍の エネルギを吸収していることとなり，主金網は1．0枚分以上のエネルギを吸収できない ことから，補助金網は主金網 0.5 枚分のエネルギを吸収していることとなる。

3．ネット評価における補助金網の考慮
補助金網がネットの評価に与える影響について検討した。電中研での試験結果から，補助金網を支持しているワイヤロープには補助金網が設置されていないワイヤロープに比べ約 1.5 倍の張力が発生している。ワイヤロープの張力は金網張力が伝達した荷重で あり，金網のたわみ量に変化がないとすると，一枚目の主金網と補助金網の合計の吸収 エネルギは二枚目の主金網の1．5倍生じていると考えられる。このことから，補助金網 は主金網 0.5 枚分として評価に考慮することとする。

具体的には，ネットの剛性を算出する際に，主金網の枚数に 0.5 を加えることで，補助金網を考慮した評価とする。
4.7 防護板の貫通評価について

1．はじめに
竜巻防護ネットの防護板は，鋼板により構成され，防護板に作用する荷重は支持部材 に伝達する構造としている。防護板の衝突評価においては，以下に示す BRL 式により，飛来物の貫通を生じない最小厚さ以上であることを確認している。

$$
\mathrm{T}^{\frac{3}{2}}=\frac{0.5 \cdot \mathrm{M} \cdot \mathrm{v}^{2}}{1.4396 \times 10^{9} \cdot \mathrm{~K}^{2} \cdot \mathrm{~d}^{\frac{3}{2}}}
$$

ここで，
d ：評価において考慮する飛来物が衝突する衝突断面の等価直径（m）
K：鋼板の材質に関する係数（－）
M：評価において考慮する飛来物の質量（kg）
T ：鋼板の貫通限界厚さ（m）
v ：評価において考慮する飛来物の飛来速度（ $\mathrm{m} / \mathrm{s}$ ）

2．防護板の構造
防護板の取り付け概要を図2－1に示す。


図 2－1 防護板概要図 $(1 / 2)$


図 2－1 防護板概要図 $(2 / 2)$

3．BRL 式の適用性
BRL 式では飛来物の運動エネルギ，等価直径，及び鋼板（被衝突体）の材質に関する係数をパラメータとし，下記に示す既往文献においては，上記パラメータを変化させた試験による BRL式の適用性の検討，また，竜巻飛来物を模擬した角管による鋼板貫通試験と BRL式の比較によるBRL式のパラメータ設定方法の検討を実施している。

既往文献の報告内容と竜巻防護ネットの防護板の衝突評価内容の比較により，評価の妥当性及び保守性を確認した。確認結果を表3－1に示す。
［1］竜巻飛来物を模擬した角管の落下衝突による鋼板の貫通評価，日本機械学会論文集，Vol．83，No．851， 2017 年
［2］竜巻飛来物を模擬した重錘の鋼板上への自由落下衝突試験による鋼板貫通評価手法の提案 研究報告：N15004，2015年
［3］竜巻飛来物衝突を受ける鋼板の耐貫通性能に関する研究－BRL 式の適用性に関す る基礎研究－研究報告：019003，2019 年
表 3－1 確認結果（1／2）

| BRL 式パラメータ |  | 既往文献 | 女川 | 備考 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 飛来物 | 質量M | 1300 kg | 135 kg | ＜既往文献＞ <br> 「原子力発電所の竜巻影響評価ガイド」の飛来物例（鋼製材（質量 135 kg ，最大水平速度 $51 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ ））と運動エネルギを一致させるために質量，速度（落下高さ）を設定している。 ${ }^{[1]}$ <br> ＜女川＞ <br> 「原子力発電所の竜巻影響評価ガイド」の飛来物例を踏まえ，フジタモデ ルの風速場を適用した場合における飛散評価を実施し，飛来物条件（鋼製材（質量 135 kg ，最大水平速度 $46.6 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ ））を設定している。 |  |
|  | 速度 v | 16． $5 \sim 17.1 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ | 46． $6 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ |  |  |
|  | 等価直径 d | 周長が等価とな るように設定 | 接触面積が等価 となるように設定 | ＜既往文献＞ <br> BRL 式を角管飛来物の衝突•貫通に適用する場合，BRL式の等価直径 d は，「周長」が等しい円柱の直径とすることが妥当であることを確認している。 <br> ＜女川＞ <br> 等価直径 dをっ「周長」や「投影面積」 よりも更に大きい「接触面積」と等し い値としており，保守的な設定として いる。 | $\square$接触面積 <br> or等価円への $\square$投影面積 $\square$ or置換元 $\square$周長 |

4．7－3
表 3－1 確認結果（2／2）

| BRL 式パラメータ |  | 既往文献 | 女川 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 防護板 | 材料係数 K | $\begin{aligned} & \mathrm{K}=1 \\ & (\mathrm{SS} 400) \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{K}=1 \\ & (\mathrm{SM} 400) \end{aligned}$ | ＜既往文献＞ <br> BRL 式で $\mathrm{K}=1$ とした限界板厚曲線は，SS400 の鋼板に対する試験結果の貫通／不貫通の間に入る（試験結果と一致する）ことを確認している。［1］ また，SM490 やSM520 においてもKは 1.14 未満と推定している。 ${ }^{[3]}$ ＜女川＞ <br> 竜巻防護ネットの防護板はSM400 の鋼板を使用している。既往文献の結果 から，SM400 でも材料定数 Kを 1 程度とすることは妥当と考えられる。 |
|  | その他 <br> （支持条件） | 四辺固定 <br> （二辺固定につ <br> いても実施） | 二辺固定 | ＜既往文献＞ <br> 四辺固定の試験を実施し，BRL 式により保守的に評価できることを確認し ている。 ${ }^{[1]}$ また，二辺固定による試験も実施し，四辺固定の方が，飛来物衝突部に局所的な変形が卓越し，鋼板にとってより厳しい条件となること を確認している。［3］ <br> ＜女川＞ <br> 竜巻防護ネットの防護板は二辺固定であるため，適用可能と判断してい る。 |
|  | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { 貫通限界 } \\ \text { 厚さ } \end{array}$ | 9 mm <br> （試験結果） | $\begin{aligned} & \text { 29. } 60 \mathrm{~mm} \\ & \text { (BRL 式) } \end{aligned}$ | ＜既往文献＞ <br> 上記の条件にて試験を実施した結果，鋼板の貫通限界厚さTは 9 mm である ことを確認している。 ${ }^{[1]}$ <br> ＜女川＞ <br> 上記女川の条件にてBRL 式により評価した結果，鋼板の貫通限界厚さTは既往文献の試験値（ 9 mm ）を大きく上回っており，保守的な評価となって いる。 |

4．防護板への飛来物衝突時における防護板の構造強度に関する補足説明
防護板はフレーム間やフレームと海水ポンプ室躯体の間隙から飛来物が海水ポンプ室内に侵入することを防止するために設置しており，支持部材に取り付けているため，防護板に作用する荷重は支持部材に伝達する構造である。

本項では，飛来物が防護板に衝突した際に生じる荷重が，支持部材（フレーム）に衝突した際の荷重に包含されることで，竜巻防護ネットの支持機能に影響を及ぼさないこ とを確認する。また，防護板に飛来物が衝突した際に，防護板取付部が健全であること を確認する。

## 4.1 荷重条件

添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．3 荷重及 び荷重の組合せ」と同様に，風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及び常時作用 する荷重を組み合わせる。荷重の組合せを表 4－1 に示す。

表 4－1 荷重の組合せ

| 評価内容 | 風圧力による <br> 荷重 $\left(\mathrm{W}_{\mathrm{W}}\right)$ | 飛来物による <br> 衝撃荷重 $\left(\mathrm{W}_{\mathrm{M}}\right)$ | 常時作用する <br> 荷重 $\left(\mathrm{F}_{\mathrm{d}}\right)$ | 荷重の組合せ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 支持機能評価 | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}+\mathrm{W}_{\mathrm{M}}+\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ |

## 4． 2 評価方法

飛来物が防護板に衝突した際に生じるひずみや応力等は，解析モデル及び材料の非線形特性を用いた衝突解析により評価する。
（1）評価対象及び解析ケース
防護板の構造強度評価が支持部材の構造強度評価に包絡されることの確認及び防護板の支持機能の確認として，以下を考慮して評価対象及び解析ケースを設定する。
＞確認対象とする防護板構造は，剛性の低い，片持ち構造の支持金物に取り付 いている防護板とし，その中でも主桁から張り出す長さが長い外側（側壁側） を対象に検討する（図 4－1 参照）。
＞飛来物が防護板に衝突した場合における，竜巻防護ネットの構造及び荷重伝達経路の検討を踏まえて，評価対象を設定する。防護板自体への影響につい ては，BRL 式による貫通限界板厚以上であることを確認する方針としている ため評価対象外とし，防護板が取り付いている支持金物を評価対象とする。
＞飛来物が防護板に衝突した場合の支持部材（フレーム，大梁，ゴム支承及び可動支承）への影響について，フレーム及び大梁については，それぞれに直

接飛来物が衝突したケースに包含されると考えられるため評価対象外とする。支持部材のらち支承部（ゴム支承及び可動支承）について，支承部に作用す る荷重が大きくなるよう，飛来物が支承部近傍の防護板に衝突することを考慮する。
＞支承部近傍の防護板への飛来物衝突を評価するに当たり，「4．1 竜巻防護ネ ットの衝突解析について」に記載のとおり，支承部近傍の主桁に衝突させた評価結果（図 4－2 及び表 4－2 参照）のうち解析ケース G1－EW－1 が，裕度が小 さいことを確認していることから，可動支承近傍の防護板への飛来物衝突を代表して評価する。

防護板に対する飛来物の衝突方向は，水平，鉛直それぞれ評価する。

（北）
図 4－1 確認対象とする防護板


図 4－2 支承部近傍の衝突解析ケース

表 4－2 支承部近傍の衝突解析結果

|  |  |  | G1－E | V－1 | G1－ | W－3 |  |  |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  |  | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 |  |
|  |  | 引張応力 | 0.2 | 0.1 | 0.4 | 0.3 | 0.3 | 0.2 | 0.7 | 0.5 | 2．0 MPa |
|  | ゴム本体 | せん断ひずみ | 60 | 66 | 65 | 70 | 60 | 66 | 60 | 66 | 250 \％ |
| フレーム |  | 圧縮応力 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 2 | 1 | 23 MPa |
| ゴム支承 | 内部鋼板 | 引張応力 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 22 | 11 | 280 MPa |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | 72 | 72 | 88 | 88 | 80 | 75 | 72 | 94 | 420 MPa |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | 47 | 48 | 54 | 56 | 49 | 49 | 59 | 55 | 257 MPa |
| $\begin{gathered} \text { 大梁ゴム } \\ \text { 支承 } \end{gathered}$ |  | 引張応力 | 0 |  | 0 |  | 0.2 |  | 0 |  | 2．0 MPa |
|  | ゴム本体 | せん断ひずみ | 68 |  | 65 |  | 64 |  | 64 |  | 250 \％ |
|  |  | 圧縮応力 | 1 |  | 1 |  | 1 |  | 1 |  | 23 MPa |
|  | 内部鋼板 | 引張応力 | 11 |  | 11 |  | 11 |  | 11 |  | 280 MPa |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | 64 |  | 62 |  | 72 |  | 61 |  | 420 MPa |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | 33 |  | 32 |  | 36 |  | 32 |  | 257 MPa |
| 可動支承 |  | 水平荷重 | 1275＊ | 726 | 509 | 325 | 596 | 378 | 433 | 191 | 2900 kN |
|  |  | 鉛直荷重（圧縮） | 364 | 269 | 225 | 209 | 629 | 110 | 139 | 70 | 5600 kN |
|  |  | 鉛直荷重（引張） | 442 | 420 | 244 | 244 | 319 | 198 | 167 | 146 | 1800 kN |

注記＊：裕度最小の評価結果。

以上より，防護板の支持金物及び可動支承を評価対象とし，可動支承部近傍の防護板中央に飛来物が衝突した場合の衝突解析を実施する。評価対象及び解析ケース について表4－3に示す。

表 4－3 評価対象及び解析ケース

| 飛来物衝突部材 | 評価対象 | 評価に対する考え方 |  | 衝突 <br> 位置 | 衝突 <br> 方向 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 支持金物 | 飛来物が防護板に衝突した場合 に，支持金物に発生するひずみを評価する。 | $\frac{P-E W-1}{P-V-1}$ | 中央 中央 | 水平 鉛直 |
| 防護板 | 可動支承 | 支承部に作用する荷重が大きくな るよう，飛来物が支承部近傍の防護板に衝突した際に，可動支承に作用する荷重を評価する。 | P－EW－1 $P-V-1$ | 中央 | 水平 鉛直 |

（2）解析モデル及び諸元
添付書類「VI－3－別添 $1-2-1-1$ 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．5（2）a．解析モデル及び諸元」を基に，防護板及び支持金物をモデル化する。モデル化範囲 については，衝突ケースに対応した箇所をモデル化することとする。また，防護板及び支持金物はシェル要素でモデル化する。図4－3に解析モデル図を示す。


図 4－3 解析モデル図

また，解析モデルの境界条件及び支承部の結合条件は，添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．5（2）a．解析モデル及び諸元」 と同様に，それぞれ表 4－4 及び表 4－5 のとおりとする。

表 4－4 解析モデルの境界条件

| 項目 | 境界条件 |
| :---: | :---: |
| 竜巻防護ネットと <br> 海水ポンプ室躯体 | $\mathrm{X}, \mathrm{Y}, \mathrm{Z}$ 方向並進拘束 |

表 4－5 支承部の結合条件

| 方向 | ゴム支承 |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | フレーム <br> ゴム支承 | 大梁 <br> ゴム支承 |  |
|  | 動支承 |  |  |
| X | 弾性 | 弾性 | 自由 |
| Z | 弾性 | 弾性 | 剛 |
| 弾性 | 剛 |  |  |

（3）解析コード
添付書類「VI－3－別添 $1-2-1-1$ 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．5（2）b．解析コード」と同様に「LS－DYNA」を用いる。
（4）使用材料及び材料定数
竜巻防護ネットの使用材料及び材料定数については，添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．5（2）c．使用材料」及び「3．3．5（2） d．材料定数」と同様に設定する。防護板の材料仕様を表4－6に示す。

表 4－6 材料仕様

| 分類 | 材質 | $\begin{gathered} \text { 降伏応力 } \\ \sigma_{\text {y }}(\mathrm{MPa}) \end{gathered}$ | 縦弾性係数 E（MPa） | 塑性硬化係数 $E^{\prime} \quad(\mathrm{MPa})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 防護板（水平設置） | $\begin{aligned} & \text { SM400A } \\ & (t<16) \end{aligned}$ | 245 | 202000 | 2670 |
| 防護板（鉛直設置） | $\begin{gathered} \text { SM400A } \\ (16 \leqq t<40) \end{gathered}$ | 235 | 202000 | 2450 |
| 支持金物 | $\begin{aligned} & \text { SM490A } \\ & (t<16) \end{aligned}$ | 325 | 202000 | 3100 |
|  | $\begin{gathered} \text { SM490A } \\ (16 \leqq t<40) \end{gathered}$ | 315 | 202000 | 2830 |

（5）材料の非線形特性
竜巻防護ネットの衝突解析における材料の非線形特性については，添付書類「VI －3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．5（2）e．材料の非線形特性」と同様とする。防護板及び支持金物のひずみ速度依存性パラメータ及び破断 ひずみを表 4－7及び表 4－8に示す。

表 4－7 ひずみ速度依存性パラメータ

|  | 防護板 | 支持金物 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 材質 | SM400A | SM490A |  |
| C $(1 / \mathrm{s})$ |  |  |  |
| p |  |  |  |

表 4－8 材料モデルにおける破断ひずみ

| 部材 | 材質 | 厚さ | J I S 規格値 （下限値） | TF | 破断ひずみ＊ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 防護板（水平設置） | SM400A | 12 mm | 0． 18 |  |  |
| 防護板（鉛直設置） |  | 32 mm | 0.22 |  |  |
| 支持金物 | SM490A | 16 mm | 0． 17 |  |  |
|  |  | 22 mm | 0． 21 |  |  |

注記＊：真ひずみ換算値

## 4． 3 許容限界

（1）支持金物の許容限界
支持金物の許容限界については，破断ひずみを許容限界とし，添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」の「3．3．4（2）d．支持機能評価にお ける許容限界」と同様に設定する。支持金物の許容限界（破断ひずみ）を表4－9に示す。

表 4－9 支持金物の許容限界（ひずみ）

| 評価対象部位 | 材質 | 破断ひずみ＊ $1, * 2$ |
| :---: | :---: | :--- |
| 支持金物 | SM490A |  |

注記＊1：真ひずみ換算値
＊ 2 ：破断ひずみを超えるようなひずみが確認される場合は，破断個所を確認 し，全断面の破断に至らないことを確認する。
（2）可動支承の許容限界
飛来物が防護板に衝突した際に支承部に生じる荷重が，支持部材（フレーム）に衝突した際の荷重に包含されることの確認として，「4．1竜巻防護ネットの衝突解析について」において，支承部近傍の主桁に衝突させた場合の，可動支承に生じた荷重発生値を許容限界とする。可動支承の許容限界を表 4－10に示す。

表 4－10 可動支承の許容限界

| 評価対象部位 | 評価項目 | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 水平荷重 | 1275 | $\mathrm{G} 1-\mathrm{EW}-1$ |
|  | 鉛直荷重（圧縮） | 629 | $\mathrm{G} 1-\mathrm{V}-1$ |
|  | 鉛直荷重（引張） | 442 | $\mathrm{G} 1-\mathrm{EW}-1$ |

## 4． 4 評価結果

（1）支持金物の評価結果
支持金物の評価結果を表4－11に示す。支持金物に発生するひずみは，許容限界を超えないことを確認した。

表 4－11 支持金物の評価結果
\(\left.$$
\begin{array}{|c|c|c|c|c|}\hline \text { 評価対象部位 } & \text { 評価項目 } & \begin{array}{c}\text { 発生値 } \\
(-)\end{array}
$$ \& \begin{array}{c}許容限界 <br>

(-)\end{array} \& 備考\end{array}\right] ⿻\)| ひ支持金物 | ひずみ |  |
| :---: | :---: | :---: |

（2）可動支承の評価結果
可動支承の評価結果を表 4－12に示す。可動支承に生じる荷重を比較し，飛来物が防護板に衝突した際に支承部に生じる荷重が，支持部材（フレーム）に衝突した際 の荷重に包含されることを確認した。

表 4－12 可動支承の評価結果

| 評価対象部位 | 評価項目 | $\begin{aligned} & \text { 発生値 } \\ & (\mathrm{kN}) \end{aligned}$ | 許容限界＊ <br> （kN） | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 可動支承 | 水平荷重 | 1194 | 1275 | P－EW－1 |
|  | $\begin{aligned} & \text { 鉛直荷重 } \\ & (\text { (圧縮) } \end{aligned}$ | 477 | 629 | P－V－1 |
|  | $\begin{gathered} \text { 鉛直荷重 } \\ (\text { (引張) } \end{gathered}$ | 276 | 442 | $\mathrm{P}-\mathrm{V}-1$ |

注記＊：飛来物が支持部材（フレーム）に衝突した際，可動支承に生じる荷重の発生値を許容限界として設定したもの。

4． 8 ストッパーの評価について

1．はじめに
竜巻防護ネットは，外部事象防護対象施設の機能喪失に至る可能性のある飛来物が外部事象防護対象施設に衝突することを防止するために，支持部材について，飛来物が支持部材を構成する主要な構造部材を貫通せず，上載するネット及び防護板を支持し，外部事象防護対象施設に波及的影響を与えないよう，支持部材に破断が生じないよう十分 な余裕を持った強度が確保されていることを確認することで，外部事象防護対象施設に波及的影響を及ぼさないこととしている。また，基準地震動S s に対して十分な構造強度を有していることを確認することで，下部に設置された上位クラス施設に対して波及的影響を及ぼさないこととしている。

ここで，添付書類「VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書」及び「VI －2－11－2－2 竜巻防護ネットの耐震性についての計算書」において，竜巻防護ネットの支承部が想定する荷重に対して許容限界を超えず，十分な構造強度を有していることを確認しているが，「道路橋示方書•同解説 V 耐震設計編」の落橋防止構造の考え方を参考 に，フレーム落下防止のためのストッパーを自主的に設置することとしている。

本書では，竜巻防護ネットにストッパーを設置することにより外部事象防護対象施設 に波及的影響を与えないことを確認する。

2．ストッパーの構造
ストッパーの設置位置及び構造概要について図2－1に示す。図2－1に示すとおり，ス トッパーは設置位置及び移動制限方向によって表 $2-1$ のとおり分類される。


図 2－1 ストッパーの設置位置及び構造概要

表 2－1 ストッパーの種類

|  | ストッパー（1） | ストッパー（2） | ストッパー（3） |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 設置位置 | 南側 | 北側 | 北側 |  |
| 取付場所 | フレーム側 | フレーム側 | 隔壁側 | フレーム側 |
| 移動制限方向 | 南北 | 南北 | 東西 |  |

3．ストッパーの波及的影響評価
3.1 想定する事象及び評価方法

「1．はじめに」のとおり，竜巻防護ネットの支承部は想定する荷重（地震や竜巻等の自然現象）に対して支持機能を維持することを確認しているが，1 基のフレーム に取り付くフレームゴム支承（2 基）がいずれも機能喪失した場合を仮定し，道路橋示方書•同解説 V 耐震設計編における落橋防止構造に対する設計の考え方を参考に，竜巻防護ネットに設置するストッパーの応力評価を実施する。

ストッパーに作用する水平荷重は，道路橋示方書•同解説 V 耐震設計編に基づき，次式により算出する。

$$
\mathrm{H}_{\mathrm{F}}=1.5 \cdot \mathrm{R}_{\mathrm{d}}
$$

ここで,
$\mathrm{H}_{\mathrm{F}}$ ：ストッパーに作用する水平荷重
$R_{d}$ ：支承部に作用する鉛直反力
3.2 応力の算出方法

ストッパーに生じる応力は，設計•建設規格に基づき，次式により算出する。
（1）せん断応力
$\tau=\frac{\left|\mathrm{H}_{\mathrm{F}}\right|}{\mathrm{A}}$
ここで，
A：有効せん断断面積
（2）曲げ応力
$\sigma=\frac{|\mathrm{M}|}{\mathrm{Z}}$
ここで，
M：曲げモーメント
Z：断面係数
（3）組合せ応力（曲げ＋せん断）

$$
\sqrt{\sigma^{2}+3 \cdot \tau^{2}}
$$

（4）ストッパー（隔壁側）のボルトに作用する引張応力
$\sigma_{b}=\frac{\mathrm{F}}{\mathrm{A}_{\mathrm{b}}}$
ここで，
F：水平荷重によりボルトに作用する引張力
$\mathrm{A}_{\mathrm{b}}$ ：ボルトの呼び径断面積
（5）ストッパー（隔壁側）のボルトに作用するせん断応力
$\tau_{\mathrm{b}}=\frac{\left|\mathrm{H}_{\mathrm{F}}\right|}{\mathrm{n} \cdot \mathrm{A}_{\mathrm{b}}} \mathrm{S}$

ここで，
n ：ボルト本数
$\mathrm{A}_{\mathrm{b}}$ ：ボルトの呼び径断面積

3．3 許容限界
許容限界はJEAG4601の許容応力状態 $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}}$ S に基づく許容値を適用する。

## 4．評価結果

4． 1 荷重算出
ストッパーに作用する水平荷重を表4－1 に示す。

表 4－1 ストッパーに作用する水平荷重
（単位：kN）

|  | ストッパー（1） | ストッパー（2） | ストッパー（3） |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 鉛直反力 $\mathrm{R}_{\mathrm{d}} * 1$ | 248 | 183 | $366^{* 2}$ |
| 水平荷重 $\mathrm{H}_{\mathrm{F}}$ | 380 | 280 | 550 |

注記＊1：自重及び積雪荷重を考慮する。
＊2：ストッパー（1）及び（2）はそれぞれ 2 基のストッパーで荷重を負担するが， ストッパー③は1基で荷重を負担することから，ストッパー近傍のフレ ームゴム支承 2 基分の支承反力を考慮する。

4． 2 応力評価
ストッパーの応力評価結果を表4－2に示す。また，ストッパー（隔壁側）のボルト の応力評価結果を表4－3に示す。発生する応力は許容限界以下である。

表 4－2 ストッパーの応力評価結果
（単位：MPa）

|  | 発生値 |  |  |  | 許容限界 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | ストッパー（1） | ストッパー（2） | ストッパー（3） |  |  |
|  | フレーム側 | フレーム側 | 隔壁側 | フレーム側 |  |
| 曲げ応力 | 57 | 58 | 25 | 27 | 343 |
| せん断応力 | 49 | 41 | 79 | 63 | 198 |
| 組合せ応力＊ | 0.30 | 0.27 | 0． 41 | 0.33 | 1.0 |

注記＊：発生値，許容限界の単位は無次元

表 4－3 ストッパー（隔壁側）のボルトの応力評価結果
（単位：MPa）

|  | 発生値 | 許容限界 |
| :---: | :---: | :---: |
|  | ストッパー（3） |  |
| 引張応力 | 89 | 257 |
| せん断応力 | 65 | 198 |
| 組合せ応力 | 89 | 255 |

## 16.3 落橋防止構造

（1）落橋防止蛪造の耐力は，式（16．3．1）により算出する設計地震力を下回ってはならない。ここで，落橋防止棒造の耐力は，割增し係数 1.5 を考慮した許容応力度から算出してよい。また，落柄防止構造の設計退間量は，式（16．3．2）による値を超えない範囲で可能な限り大きい値とするのがよ い。

$$
\begin{align*}
& H_{F}=1.5 R_{d}  \tag{16.3.1}\\
& S_{F}=c_{F} S_{E} . \tag{16.3.2}
\end{align*}
$$

ここに，
$H_{F}$ ：落橋防止構造の設計地震力 $(\mathrm{kN})$
$R_{d}$ ：死荷重反力（ kN ）。ただし， 2 連のけたを相互に連結する構造を用いる場合には，いずれか大きい方の鉛直反力の値をとるものと する。
$S_{F}$ ：落橋防止構造の設計最大遊間量（m）
$S_{E}$ ：けたかかり長（m）で， 16.2 の規定による。

（2）落橋防止構造は，支承の移勁，回転等の機能を損なわない構造とする ものとする。
（3）落橋防止構造は，橋軸直角方向への移動にも追随し，また，衔繋的な地震力を緩和できる桠造とするものとする。
（4）落橋防止構造の取り付け部は，落橋防止構造の設計地震力を確実に上下部輤造に伝達できる柾造とするものとする。
（5）落橋防止構造は，支承部の維持管理の障害とならない構造とするもの とする。

5．排気筒の強度計算に関する補足説明資料

5． 1 設計飛来物による構造欠損の想定箇所について

## 1．概要

添付書類「VI－3－別添1－1－7 排気筒の強度計算書」で実施する第2号機及び第3号機排気筒（以下「排気筒」という。）の強度評価において，設計飛来物による影響は鉄塔部材を損傷させることで考慮することとしている。本資料は，添付書類「VI－3－別添1－1－7排気筒の強度計算書」において，「衝突を評価する部材としては，鉄塔基礎部に直接荷重 を伝達する最下層主柱材のらち，健全時において風圧力を作用させた際に，最も厳しい評価結果となる部材とする。」としていることに関し，その詳細について説明するもので ある。

## 2．構造

排気筒の構造を図 2－1 及び図 2－2 に示す。
－0．P． 174.8



図 2－1 排気筒の構造


A－A断面（第4支持点）


D－D断面

$\underline{G-G \text { 断面 }}$


オイルダンパ設置

B－B断面
C－C断面（第3支持点）

E－E断面


$$
\square
$$



H—H断面（第1支持点）

$\underline{F-F ⿰ ⿺ 𠃊 ⿻ 丷 木 斤 斤 斤}$ 面（第2支持点）

図 2－2 排気筒の構造（平面図）

## 3．健全時の主柱材の評価結果

健全時に，風圧力による荷重を受ける際の鉄塔最下層の主柱材の評価結果を表3－1に示す。

なお，評価対象は鉄塔基礎部に直接荷重を伝達している鉄塔最下層の主柱材とし，健全時に風圧力による荷重を受ける際に飛来物が衝突する可能性のある部材のうち，最も厳しい評価結果となる主柱材を選定し，飛来物を衝突させる部材として考慮するものと する。

主柱材の部材名称は図 3－1 に，飛来物が衝突する可能性のある部材は図 3－2 に示すと おりとする。


図 3－1 主柱材の部材名称


図 3－2（1）飛来物が衝突する可能性のある部材（ $0^{\circ}$ 方向）



図 3－2（2）飛来物が衝突する可能性のある部材（ $45^{\circ}$ 方向）
表 3－1（1）主柱材の評価結果（ $0^{\circ}$ 方向）

| 部材名称 | 検討応力 |  | 使用部材 （STK400）(mm) | 断面性能 |  |  | 座屈長さ <br> $\ell_{k}$ <br> （mm） | $\begin{aligned} & \text { 細長比 } \\ & \lambda=\ell_{\mathrm{k}} / \mathrm{i} \end{aligned}$ | 応力度 |  | 許容応力度 |  | 応力評価$\begin{gathered} \sigma \mathrm{c} / \mathrm{f} \mathrm{c} \\ +\sigma_{\mathrm{b}} / \mathrm{f}_{\mathrm{b}} \end{gathered}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 軸力 <br> N <br> （kN） | $\begin{gathered} \text { 曲げ } \\ \text { モーメント } \\ \text { M } \\ (\mathrm{kN} \cdot \mathrm{~m}) \end{gathered}$ |  | $\begin{array}{\|c} \hline \text { 断面積 } \\ \text { A } \\ \left(\times 10^{2}\right. \\ \left.\mathrm{mm}^{2}\right) \\ \hline \end{array}$ | $\begin{gathered} \text { 断面 } \\ \text { 係数 } \\ \text { Z } \\ \left(\times 10^{3}\right. \\ \left.\mathrm{mm}^{3}\right) \\ \hline \end{gathered}$ | ```断面 2 次 半径 i (mm)``` |  |  | $\begin{gathered} \text { 圧縮 } \\ \sigma_{\mathrm{c}}=\mathrm{N} / \mathrm{A} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 曲げ } \\ \sigma_{\mathrm{b}}=\mathrm{M} / \mathrm{Z} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 圧縮 } \\ \mathrm{f}_{\mathrm{c}} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 曲げ } \\ \mathrm{f}_{\mathrm{b}} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ |  |
| （1） | 4023．06 | 1429． 10 | $\begin{gathered} 1100.0 \phi \times 20.0 \\ (\text { 補強材 } \mathrm{t}=12.0,22.0) \end{gathered}$ | 1082 | 28300 | 386 | 13350 | 34.6 | 37． 2 | 50.5 | 248.9 | 258.5 | 0． 35 |
| （4） | 12075.99 | 850.17 | $\begin{gathered} 1100.0 \phi \times 20.0 \\ (\text { 補強材 } \mathrm{t}=12.0,22.0) \end{gathered}$ | 1082 | 28300 | 386 | 13350 | 34.6 | 111.6 | 30.0 | 248.9 | 258.5 | 0． 57 |


| 表 3－1（2）主柱材の評価結果（ $45^{\circ}$ 方向） |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 検討 | 灾力 | 使用部材 （STK400）(mm) | 断面性能 |  |  | 座屈 <br> 長さ <br> $\ell_{\mathrm{k}}$ <br> （mm） | 細長比$\lambda=\ell_{\mathrm{k}} / \mathrm{i}$ | 応力度 |  | 許容応力度 |  | 応力評価 |
| 部材名称 | 軸力 <br> N <br> （kN） | $\begin{gathered} \hline ⿻ 口 卄 ⿱ ㇒ ⿻ 二 乚 力 八 ゙ け ゙ ~ \\ \text { モーメント } \\ \mathrm{M} \\ (\mathrm{kN} \cdot \mathrm{~m}) \end{gathered}$ |  | $\begin{gathered} \text { 断面積 } \\ \text { A } \\ \left(\times 10^{2}\right. \\ \left.\mathrm{mm}^{2}\right) \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 断面 } \\ \text { 係数 } \\ \mathrm{Z} \\ \left(\times 10^{3}\right. \\ \left.\mathrm{mm}^{3}\right) \\ \hline \end{gathered}$ | 断面 2 次 <br> 半径 <br> i <br> （mm） |  |  | 圧縮 $\begin{gathered} \sigma_{\mathrm{c}}=\mathrm{N} / \mathrm{A} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 曲げ } \\ \sigma_{\mathrm{b}}=\mathrm{M} / \mathrm{Z} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 圧縮 } \\ \mathrm{f} \quad \mathrm{c} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 曲げ } \\ \mathrm{f}_{\mathrm{b}} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \sigma \mathrm{c} / \mathrm{f}_{\mathrm{c}} \\ +\sigma_{\mathrm{b}} / \mathrm{f}_{\mathrm{b}} \end{gathered}$ |
| （1） | 13235．99 | 433.22 | $\begin{gathered} 1100.0 \phi \times 20.0 \\ (\text { 補強材 } \mathrm{t}=12.0,22.0) \end{gathered}$ | 1082 | 28300 | 386 | 13350 | 34.6 | 122． 3 | 15．3 | 248.9 | 258.5 | 0． 56 |
| （2） | 1488． 88 | 1564．24 | $\begin{gathered} 1100.0 \phi \times 20.0 \\ (\text { 補強材 } \mathrm{t}=12.0,22.0) \end{gathered}$ | 1082 | 28300 | 386 | 13350 | 34.6 | 13． 8 | 55.3 | 248.9 | 258.5 | 0． 27 |
| （4） | 1489． 29 | 1564． 24 | $\begin{gathered} 1100.0 \phi \times 20.0 \\ (\text { 補強材 } \mathrm{t}=12.0,22.0) \end{gathered}$ | 1082 | 28300 | 386 | 13350 | 34.6 | 13.8 | 55.3 | 248.9 | 258.5 | 0． 27 |

5．1－6

4．飛来物の衝突を考慮する部材の選定
「3．健全時の主柱材の評価結果」を踏まえ，飛来物の衝突を考慮する部材として，健全時に風圧力による荷重を受ける際に最も厳しい評価結果となる最下層の主柱材を選定 した。

表 4－1 飛来物の衝突を考慮する部材の選定結果

| 風圧力による <br> 荷重の作用方向 | 飛来物の衝突を <br> 考慮する部材 |
| :---: | :---: |
| $0^{\circ}$ | （4） |
| $45^{\circ}$ | （1） |

5.2 腐食代の考慮について

## 1．概要

添付書類「VI－3－別添1－1－7 排気筒の強度計算書」で実施する第2号機及び第3号機排気筒（以下「排気筒」という。）の強度評価において，腐食による影響はないとして いる。そのため，本資料は筒身及び筒身を支持している鉄塔には劣化がなく健全性が維持されていることを説明するものである。

## 2．排気筒の構造概要

排気筒は，地上からの高さ 160.0 m ，基部内径 3.7 m ，頂部内径 3.0 m の鋼板製筒身 2 本 を鋼管四角形鉄塔（制震装置付）で支えた四角鉄塔支持形鋼管構造であり，第2号機排気筒と第 3 号機排気筒で支持構造物を共有する集合方式である。

筒身と鉄塔は 4 箇所の支持点で接続される。 0. P． $41.8 \mathrm{~m}, ~ 0 . P .74 .8 \mathrm{~m}, ~ 0 . P .161 .8 \mathrm{~m}$ の 3箇所は，水平方向固定•鉛直方向フリーの支持点構造で接続され， $0 . P .134 .8 \mathrm{~m}$ の支持点 は制震装置（オイルダンパ）で接続されている。

排気筒の概要図を図 2－1に示す。

構造概要

- 構造形式 四角鉄塔支持形鋼管構造（制震装置付）
- 排気筒高さ

160．0m（0．P．174．8m）

- 鉄塔高さ 147.0 m （0．P．161．8m）
- 筒身内径

頂部 3．0m
基部 3.7 m
－鉄塔幅 頂部 11.0 m
根開き 30.0 m
－支持点位置
0．P．41．8m，0．P． $74.8 \mathrm{~m}, \quad 0$. P．134． $8 \mathrm{~m}, \quad 0$. P． 161.8 m
－基礎
鉄筋コンクリート造フーチング基礎
－0．P． 174.8



図 2－1 排気筒の概要図

3．排気筒の健全性
筒身及び鉄塔の性能に係る経年的な劣化として，鋼材の腐食が挙げられる。
そのため，表3－1のとおり防食性に優れたエポキシ樹脂系の塗装を施しており，保安規定及び個別文書に基づき，表3－2に示す点検•検査を定期的に実施し，異常が確認さ れた場合には速やかに補修することを定めている。また，筒身の内側については点検す ることが困難であることを踏まえ，腐食が進行しないように配慮した耐候性鋼材 （SMA400AP）を使用している。
以上のことから，筒身及び鉄塔の健全性は保たれ，腐食による排気筒の強度評価への影響はない。

表 3－1 排気筒の塗装仕様

| 名称 |  | 塗装工程 | 塗装系（膜厚） |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 筒身 | 内側 | 下塗 | タールエポキシ樹脂系塗料（70 $\mu$ ） |
|  |  | 中塗 | タールエポキシ樹脂系塗料（70 $\mu$ ） |
|  |  | 上塗 | タールエポキシ樹脂系塗料（70 $\mu$ ） |
|  | 外側 | 下塗 1 | 厚膜形有機ジンクリッチペイント（ $75 \mu$ ） |
|  |  | 下塗2 | エポキシ樹脂系MI0 塗料（ $50 \mu$ ） |
|  |  | 下塗3 | 弱溶剤系変性エポキシ樹脂塗料（ $50 \mu$ ） |
|  |  | 中 •上塗 | 弱溶剤系厚膜形シリコン変性エポキシ樹脂系下上塗兼用塗料（ $70 \mu$ ） |
| 鉄塔 | 補強箇所 | 下塗1 | 弱溶剤系変性エポキシ樹脂塗料（ $50 \mu$ ） |
|  |  | 下塗2 | 弱溶剤系変性エポキシ樹脂塗料（ $50 \mu$ ） |
|  |  | 中 •上塗 | 弱溶剤系厚膜形シリコン変性エポキシ樹脂系下上塗兼用塗料（ $70 \mu$ ） |
|  | 補強箇所以外 | 下塗1 | エポキシ樹脂系塗料（ $95 \mu$ ） |
|  |  | 下塗2 | 弱溶剤系変性エポキシ樹脂塗料（ $50 \mu$ ） |
|  |  | 中 •上塗 | 弱溶剤系厚膜形シリコン変性エポキシ樹脂系下上塗兼用塗料（ $70 \mu$ ） |

表 3－2 排気筒の点検頻度および点検内容

| 分類 |  | 点検頻度 | 点検内容 |
| :---: | :---: | :---: | :--- |
| 点検＊ | 定期巡視 | 1 回／月 | 塗装の膨れ，剥れ，変退色，発錆状況を目視 <br> で確認する。 |
|  | 外部点検 | 1 回／年 | 専門性を有する技術員（社員以外）が塗装の <br> 膨れ，剥れ，変退色，発錆状況を確認する。 |
| 非破壊検査 |  | 1 回／ 10 年 | 超音波板厚計による板厚測定により，所定の <br> 板厚が確保されていることを確認する。 |

注記＊：筒身の内側については点検が困難であることを踏まえ，腐食が進行しないように配慮した耐候性鋼材（SMA400AP）を使用するとともに，非破壊検査による板厚測定で所定の板厚が確保されていることを確認することで健全性を把握する。

6．衝突評価に関する補足説明資料
6.1 衝突解析の解析手法の保守性について

## 1．概要

本資料は，添付書類「VI－3－別添1 竜巻への配慮が必要な施設の強度に関する説明書」 のうち，「VI－3－別添 1－1－1 竜巻より防護すべき施設を内包する施設の強度計算書」，「VI －3－別添1－5 復水貯蔵タンクの強度計算書」，「VI－3－別添1－7 排気筒の強度計算書」及 び「VI－3－別添 1－2－1 防護対策施設の強度計算書」（以下「竜巻衝突解析の強度計算書」 という。）に関する補足説明資料である。

鋼製部材については，それぞれ竜巻衝突解析の強度計算書において 3 次元 F E Mモデ ルを用いた飛来物衝突評価を実施しており，これらの評価における鋼材の動的物性値の設定は，電力中央研究所報告「竜巻飛来物を模擬した重錘の鋼板上への自由落下衝突試験による鋼板貫通評価手法の提案（研究報告：N15004）」（以下，「電中研報告」という。） において実施している重錘の自由落下衝突試験のための事前解析の解析手法を参考に実施している。

本資料においては，上述の動的物性値の設定手法について示すとともに，参照した電中研報告における解析手法（以下「電中研解析手法」という。）が重錘の自由落下衝突試験結果と整合していること，及び当社の設定条件が電中研報告の試験結果に対し保守性 を有していることについて記載する。

なお，上記の比較検討は防護鋼板を対象にしたものであるが，衝突評価は部材の局部的影響に着目した解析であることから，形状が異なる部材についても適用可能である。設定条件の保守性に係る評価フローを図1－1に示す。


図 1－1 設定条件の保守性に係る評価フロー

2．動的物性値の選定手法
飛来物の衝突に対する解析は，変形速度が大きいためひずみ速度効果を考慮すること とし，以下に示すCowper－Symondsの式を適用している。

$$
\sigma_{\mathrm{D}}=\sigma_{\mathrm{S}} \cdot\left\{1+(\dot{\varepsilon} / \mathrm{C})^{1 / \mathrm{p}}\right\}
$$

ここで，$\sigma_{\mathrm{D}}$ はひずみ速度 $\dot{\varepsilon}$ 時の降伏応力，$\sigma_{\mathrm{S}}$ は初期降伏応力，$\dot{\varepsilon}$ はひずみ速度， C及びpはひずみ速度依存性のパラメータを表す。これらのパラメータは，日本溶接協会 の動的物性の推定式（以下「WES式」という。）にフィッティングする様に選定した。

以下に，竜巻防護鋼板の防護鋼板を例として，選定したパラメータ（表2－1参照）と その選定方法を示す。

表 2－1 Cowper－Symonds 式へ入力するパラメータ（防護鋼板）

|  | 防護鋼板 |
| :---: | :---: |
| 材料 | SS 400 |
| $\mathrm{C}\left(\mathrm{s}^{-1}\right)$ |  |
| p |  |

降伏応力及び引張強さに関するWES式は以下のとおり。

$$
\begin{aligned}
& \sigma_{\mathrm{Y}}=\sigma_{\mathrm{Y} 0}\left(\mathrm{~T}_{0}\right) \cdot \exp \left[8 \times 10^{-4} \cdot \mathrm{~T}_{0} \cdot\left(\frac{\sigma_{\mathrm{Y} 0}\left(\mathrm{~T}_{0}\right)}{\mathrm{E}}\right)^{-1.5} \cdot\left\{\frac{1}{\mathrm{~T} \cdot \ln \left(10^{8} / \dot{\varepsilon}\right)}-\frac{1}{\mathrm{~T}_{0} \cdot \ln \left(10^{8} / \dot{\varepsilon}_{0}\right)}\right\}\right] \\
& \sigma_{\mathrm{T}}=\sigma_{\mathrm{T} 0}\left(\mathrm{~T}_{0}\right) \cdot \exp \left[8 \times 10^{-4} \cdot \mathrm{~T}_{0} \cdot\left(\frac{\sigma_{\mathrm{T} 0}\left(\mathrm{~T}_{0}\right)}{\mathrm{E}}\right)^{-1.5} \cdot\left\{\frac{1}{\mathrm{~T} \cdot \ln \left(10^{9} / \dot{\varepsilon}\right)}-\frac{1}{\mathrm{~T}_{0} \cdot \ln \left(10^{9} / \dot{\varepsilon}_{0}\right)}\right\}\right]
\end{aligned}
$$

ここで，$\sigma \mathrm{Y}$ ，$\sigma \mathrm{Y} 0$ は降伏応力，$\sigma \mathrm{T}$ ，$\sigma \mathrm{To}$ は引張強さ， T ， $\mathrm{T}_{0}$ は温度，$\dot{\varepsilon}$ ，$\dot{\varepsilon}_{0}$ はひず み速度，Eはヤング係数を示す。

鋼製部材の動的物性値を選定するにあたり，以下の項目を考慮した。
（1）被衝突物について，貫通評価における許容値は破断ひずみとしていることから， Cowper－Symonds 式により算出した引張強さが WES 式で算出した値にフィッティ ングする様，パラメータを適切に設定した。
（2）飛来物については，Cowper－Symonds 式により算出した降伏応力が WES 式で算出 した値にフィッティングする様，パラメータを適切に設定した。

[^0]（3）（1）及び（2）と併せて，電中研報告書では，ひずみ速度 $10\left(\mathrm{~s}^{-1}\right)$ 近傍において， Cowper－Symonds 式で算出した引張強さが WES 式で算出したものよりも小さくな るように設定し，貫通評価に対して保守的になるように配慮していることを参考に，ここではひずみ速度 $0.01 ~ 100\left(\mathrm{~s}^{-1}\right)$ の範囲においてWES 式で算出した値よ りも小さくなるように設定した。

表 2－1 に示すパラメータを適用したときの動的物性値について，WES 式による値と合 わせ図 2－1 に示す。

図 2－1 防護鋼板におけるひずみ速度－真応力曲線

3．電中研解析手法と自由落下衝突試験結果との整合性について
上記の動的物性値設定手法の設定に際し参照した，電中研解析手法の妥当性について以下に示す。
3.1 事前解析における塑性ひずみ及び試験結果における貫通有無について

電中研報告においては，事前解析にて得られた衝突エネルギーと鋼板に発生する相当塑性ひずみの関係を求め，試験の重錘落下高さに反映を行っている。その際に得ら れた事前解析結果による相当塑性ひずみと自由落下衝突試験における貫通有無の関係 を表3－1に示す。

表 3－1 事前解析結果による相当塑性ひずみと自由落下衝突試験における貫通有無

| 試験（解析）ケース | 試験条件 |  |  | 試験結果によ る貫通有無 | 事前解析で得 られた相当塑性ひずみ（\％） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 飛来物 | 被衝突体＊ | 落下高さ <br> （m） |  |  |
| SS－1 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 17.0 | 有 | 17.4 |
| SS－2 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 12.5 | 有 | 14.9 |
| SS－4 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 11 | 無 | 14.1 |
| SS－3 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 9.5 | 無 | 13.0 |

注記 $*$ ：有効開口部サイズ $1.4 \mathrm{~m} \times 1.4 \mathrm{~m} \times \mathrm{t} 9 \mathrm{~mm}$ ，接続部 2 辺固定

上記の試験結果及び事前解析結果より，試験ケース SS－2 においては，貫通が発生し ており，事前解析により得られた相当塑性ひずみは $14.9 \%$ である。また，試験ケース SS－4においては，貫通が発生しておらず，事前解析により得られた相当塑性ひずみは 14．1\％である。したがって，試験結果及び事前解析結果より，SS400 鋼板については，相当塑性ひずみが $14.1 \% \sim 14.9 \%$ の間で貫通が発生することが考えられる。

3．2 SS400 鋼板の引張試験における塑性ひずみについて
表3－2に自由落下衝突試験に用いた SS400 鋼板の引張試験で得られた材料特性値を示す。ここで，試験に使用した被衝突体であるSS400 鋼板の材料試験値から得られた引張ひずみに相当する塑性ひずみが $14.9 \%$ であることから，被衝突体であるSS400鋼板の塑性ひずみが $14.9 \%$ 付近に達した場合に飛来物が貫通することが考えられる。

表3－2 自由落下衝突試験に用いた SS400鋼板の材料試験値他

| 部材 | 材料試験結果（平均値） |  |  |  | 引張ひずみを真ひずみに換算した値（－） | 塑性ひずみ （左記から弾性ひずみを差 し引いた値） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 降伏 <br> 応力 <br> （MPa） | 引張 <br> 強さ <br> （MPa） | $\begin{gathered} \hline \text { 引張 } \\ \text { ひずみ } \\ (-) \end{gathered}$ | ヤング <br> 率 (GPa) |  |  |
| $\begin{gathered} \text { 鋼板 } \\ (\mathrm{SS} 400) \end{gathered}$ | 322.3 | 474.4 | 0． 1624 | 209.7 | 0.150 | 0.148 |

3.3 電中研解析手法及び自由落下衝突試験結果と材料試験値の整合性
3.1 の事前解析における相当塑性ひずみと自由落下衝突試験における貫通有無より，飛来物衝突により発生するSS400 鋼板の相当塑性ひずみが $14.1 ~ 14.9 \%$ に達した場合 に貫通することが考えられること，3．2のSS400 鋼板の引張試験における材料試験値 よりSS400鋼板の塑性ひずみが $14.8 \%$ であることから，電中研報告における事前解析及び自由落下衝突試験結果は材料試験結果とよく整合していることが確認できる。

したがって，電中研解析手法は自由落下衝突試験結果とよく整合している解析手法 であるといえる。表3－3に，電中研報告における事前解析及び自由落下衝突試験から得られた結果並びに材料試験から得られた結果を示す。

表 3－3 電中研報告書における事前解析，自由落下衝突試験及び材料試験から得られた結果

| 事前解析及び自由落下 <br> 衝突試験から得られた結果 | 材料試験から得られた結果 | 結論 |
| :---: | :--- | :--- |
| SS400 鋼板については，飛来 | 自由落下衝突試験に使用し | 左記より電中研解析手法は |
| 物衝突により相当塑性ひず | たSS400 鋼板の引張ひずみ | 自由落下衝突試験結果とよ |
| みが $14.1 \% ~ 14.9 \%$ に達した | に相当する塑性ひずみが | く整合しているといえる。 |
| 場合に貫通する。 | $14.8 \%$ |  |

4．電中研解析手法と当社の解析手法の比較について
電中研解析手法と当社の解析手法の比較を表4－1に示す。本比較表より，当社の解析手法については，「静的な物性値の出典」及び「破断ひずみ（破断条件）」において保守性を有しており，その他については差異がないことから，当社の解析手法は電中研解析手法に比べ保守性を有しているといえる。

表 4－1 電中研解析方法と当社の解析手法の差異

| 比較項目 |  | 電中研解析手法 | 当社の解析手法 | 俑考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 解析コード |  | AUTODYN | LS－DYNA | 「原子力安全基盤機構：原子力発電施設等に係る構造物の爆発衝撃荷重挙動解析 （JNES／SSD08－014，平成 20 年 11 月）」にお いて，AUTODYN と LS－DYNA との間でコード に依存する特性は少ないことが確認され ていることから，解析コードに有意な差 はないといえる。 |
| 材料 <br> 物性値 | 静的な物性値 の出典 | 材料試験値 | JIS 及び JSME 規格値 | 電中研解析手法については，引張試験に おいて得られた材料試験値を使用してお り，JIS 及び JSME 規格値を使用している当社の解析手法に保守性有 <br> （例．SS400 鋼板の材料試験値の降伏応力 322 MPa に対してJIS 値は 245 MPa ） |
|  | 動的な物性値 の出典 | WES 式＊ 1 | 同左 | ＊1：（社）日本溶接協会「動的繰返し大変形を受ける溶接鋼構造物の脆性破壊性能評価方法，WES2808：2003」による推定式 |
|  | 応力ーひずみ関係 | Cowper Symonds $\text { モデル * } 2$ | 同左 | ＊2：「原子力安全基盤機構：原子力発電施設等に係る構造物の爆発衝撃荷重挙動解析 （JNES／SSD08－014，平成 20 年 11 月）」にお いて使用しているひずみ速度を考慮した モデル |
|  | 破断ひずみ （破断条件） | 相当塑性ひずみ が JSME 規格＊3 の限界 3 軸ひず み $\varepsilon$ L における $\mathrm{TF}=2$ の値に達し た場合を提案 （例．SS400の場合： $12.8 \%$ ） |  | 破断ひずみについて電中研提案の値に対 し，小さな値を採用していることから破断しやすい設定となっており，保守性を有している。 <br> ＊ $3: 「$ 日本機械学会：発電用原子力設備規格シビアアクシデント時の構造健全性評価ガイドライン $\langle B W R$ 鋼製格納容器編 ＞（2014 年 7 月）」 |

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

6．1－6

5．当社の解析手法と自由落下衝突試験結果との比較について
当社の解析手法の保守性を確認することを目的として，表4－1に記載している当社の解析手法における設定値を用いて，電中研報告における重錘の鋼板上への自由落下衝突試験（以下，電中研試験という）の追解析を行った。その結果を表 5－1 に，解析モデル を図 5－1 に示す。解析モデルは電中研試験と同様 2 辺固定とし，重錘部については，密度を大きくした要素を採用することで重錘の重量を模擬している。また，本検討におい ては，解析ソフトとしてLS－DYNAを用いた。

表 5－1 の追解析結果より，自由落下衝突試験において貫通が発生しなかったケースに おいても，当社の解析手法による解析結果においては貫通が発生していること，また貫通が発生したケースにおける残留速度が自由落下衝突試験結果の残留速度よりも大きい ことから，当社の解析手法は保守性を有しているといえる。

表 5－1 当社の解析手法による自由落下衝突試験の追解析

| 試験ケース | 試験条件 |  |  | 試験結果によ る貫通有無（残留速度（m／s）） | 当社の解析手法を用いた追解析によ る貫通有無（残留速度（m／s）） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 飛来物 | 被衝突体 | 落下高さ <br> （m） |  |  |
| SS－1 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 17． 0 | 有（8． $5 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ ） |  |
| SS－2 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 12.5 | 有（ $2.9 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ ） |  |
| SS－4 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 11 | 無 |  |
| SS－3 | 剛パイプ重錘 | SS400 | 9.5 | 無 |  |



図 5－1 解析モデル

## ひずみ評価に用いる多軸性係数の考え方について

電中研報告より，ひずみ制限による破壊基準に関する既往知見として，入力エネルギ の大きい竜巻による飛来物と，局所的な大変形を伴う鋼製構造物との衝突問題を解析に より評価する場合の評価基準については，一般にひずみ制限を考慮した破壊基準が採用 されている。ひずみ制限を適用した破壊基準として，NEI07－13の原子力発電所に対する航空機衝突評価手法が知られている。鋼板衝突部に局所的に発生する相当塑性ひずみの上限値として，局所延性相当ひずみを被衝突体に生じる多軸性係数で除した値が与えら れている。なお，TF は次式で表される。

$$
\mathrm{TF}=\frac{\sigma_{1}+\sigma_{2}+\sigma_{3}}{\sigma_{\mathrm{e}}}
$$

ここで，
$\sigma_{1}, \sigma_{2}, \sigma_{3}:$ 主応力
$\sigma_{\mathrm{e}}$ ：ミーゼス相当応力
また，TFの物理的意味合いを表1に示す。TFは多軸応力場での延性低下の影響を示す係数であり，等二軸引張では 2 ，平面ひずみ引張では $\sqrt{3}$ ，単軸引張では 1 となる。

表1 TF の物理的意味合い

| 変形 <br> モード | 単軸 <br> 引張 <br> 年 | 単軸引張側面拘束 <br> （平面ひずみ引張） | 等二軸 <br> 引張 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 応力比 <br> $\sigma_{2} / \sigma_{1}$ | 0 | 0.5 | 1 |
| ひずみ比 <br> $\varepsilon_{2} \varepsilon_{1}$ | -0.5 | 0 | 1 |
| $T F$ | 1 | $\sqrt{3}$ | 2 |


[^0]:    枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

