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－20－0710－1＿改 5 |
| 提出年月日 | 2021 年 5 月 20 日 |

補足－710－1 竜巻への配慮が必要な施設の強度に関する説明書の補足説明資料

## 目 次

I ．はじめに

1．強度計算の方針に関する補足説明資料
1．1風力係数について
1.2 強度計算時の施設の代表性について
1.3 構造強度評価における評価対象部位の選定について

2．竜巻より防護すべき施設を内包する施設の強度計算に関する補足説明資料
2.1 設計飛来物の衝突による衝撃荷重の算定について
2.2 鉄筋コンクリートの衝突解析モデルにおける破断限界の設定について

2． 3 原子炉建屋屋根スラブ変形評価の許容値の設定について
2．4 原子炉建屋 CR 階外壁及び屋根スラブの貫通及び裏面剥離評価について
2.5 鉄筋コンクリート部材の貫通評価及び裏面剥離評価について

3．屋外の重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算に関する補足説明資料
3.1 固縛装置の設計における保守性について
3.2 固縛装置の設計における設備の代表性について
3.3 資機材保管用コンテナ及び小型船舶について
3.4 固縛装置の評価対象部位について

4．防護対策施設の強度計算に関する補足説明資料
4． 1 竜巻防護ネットの衝突解析について
4.2 飛来物のオフセット衝突の影響について

4．3金網の設計裕度の考え方
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
4.5 ワイヤロープの初期張力について
4.6 補助金網の影響について
4.7 防護板の貫通評価について

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
5.2 腐食代の考慮について

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

I ．はじめに
1．概要
本補足説明資料は，以下の説明書についての内容を補足するものである。本補足説明資料と添付書類との関連を表－ 1 に示す。
－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

表－1 補足説明資料と添付書類との関連（1／4）

| 竜巻への配慮が必要な施設の強度に関する説明書の補足説明資料 | 該当添付書類 |
| :---: | :---: |
| 1．強度計算の方針に関する補足説明資料 |  |
| 1．1 風力係数について | VI－3－別添1－1－2「原子炉補機冷却海水ポンプの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－3「高圧炉心スプレイ補機冷却海水ポンプの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－4「高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－5「復水貯蔵タンクの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－6「配管及び弁の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－2「海水ポンプ室門型クレーンの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－3「消音器の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－4「ミスト配管及びベント配管の強度計算書」 |
| 1．2 強度計算時の施設の代表性について | VI－3－別添1－1－2「原子炉補機冷却海水ポンプの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－4「高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－6「配管及び弁の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－8「換気空調設備の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－9「軽油タンクの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－3「消音器の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－4「ミスト配管及びベント配管の強度計算書」 |

表－1 補足説明資料と添付書類との関連（2／4）

| 竜巻への配慮が必要な施設の強度に関する説明書 の補足説明資料 | 該当添付書類 |
| :---: | :---: |
| 1．強度計算の方針に関する補足説明資料 |  |
| 1.3 構造強度評価における評価対象部位の選定について | VI－3－別添 1－1－2「原子炉補機冷却海水ポンプの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－3「高圧炉心スプレイ補機冷却海水ポンプの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－4「高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナの強度計算書」 VI－3－別添 $1-1-5$ 「復水貯蔵タンクの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－6「配管及び弁の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－7「排気筒の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－8「換気空調設備の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－9「軽油タンクの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－2「海水ポンプ室門型クレーンの強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－3「消音器の強度計算書」 <br> VI－3－別添1－1－10－4「ミスト配管及びベント配管の強度計算書」 |

表－1 補足説明資料と添付書類との関連（3／4）

| 竜巻への配慮が必要な施設の強度に関する説明書 の補足説明資料 | 該当添付書類 |
| :---: | :---: |
| 2．竜巻より防護すべき施設を内包する施設の強度計算に関する補足説明資料 |  |
| 2.1 設計飛来物の衝突による衝撃荷重の算定 について | 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」 |
| 2.2 鉄筋コンクリートの衝突解析モデルにお <br> ける破断限界の設定について |  |
| 2.3 原子炉建屋屋根スラブ変形評価の許容値 の設定について |  |
| 2.4 原子炉建屋 CR 階外壁及び屋根スラブの貫通及び裏面剥離評価について |  |
| 2.5 鉄筋コンクリート部材の貫通評価及び裏面剥離評価について |  |
| 3．屋外の重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算に関する補足説明資料 |  |
| 3.1 固縛装置の設計における保守性について | VI－3－別添1－3「屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算の方針」 VI－3－別添1－3－1「屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算書」 |
| 3.2 固縛装置の設計における設備の代表性に ついて |  |
| 3.3 資機材保管用コンテナ及び小型船舶につ いて |  |
| 3.4 固縛装置の評価対象部位について |  |

表－1 補足説明資料と添付書類との関連（4／4）

| 竜巻への配慮が必要な施設の強度に関する説明書 の補足説明資料 | 該当添付書類 |
| :---: | :---: |
| 4．防護対策施設の強度計算に関する補足説明資料 |  |
| 4.1 竜巻防護ネットの衝突解析について |  |
| 4.2 飛来物のオフセット衝突の影響について |  |
| 4.3 金網の設計裕度の考え方 |  |
| 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 | VI－3－別添1－2「防護対策施設の強度計算の方針」 <br> VI－3－別添1－2－1－1「竜巻防護ネットの強度計算書」 |
| 4.5 ワイヤロープの初期張力について |  |
| 4.6 補助金網の影響について |  |
| 4.7 防護板の貫通評価について |  |

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 <br>  <br>  <br> ついて | $\mathrm{VI}-3-$－別添 $1-1-7$ 「排気筒の強度計算書」 |
| :--- | :--- | :--- |
| 食代の考慮について |  |  |

6．衝突解析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

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1－1－5「復水貯蔵タンクの強度計算書」
VI－3－別添1－1－7「排気筒の強度計算書」
VI－3－別添1－2－1「防護対策施設の強度計算書」

1．強度計算の方針に関する補足資料

1．1 風力係数について

## 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」の添付書類「VI－3－別添1－1－2 原子炉補機冷却海水ポンプの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－3高圧灲心スプレイ補機冷却海水ポンプの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添 1－1－4 高圧灲心ス プレイ補機冷却海水系ストレーナの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添 1－1－5 復水貯蔵タンク の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添 1－1－6 配管及び弁の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添 1－1－10－2 海水ポンプ室門型クレーンの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－10－3 消音器の強度計算書」及び添付書類「VI－3－別添 1－1－10－4 ミスト配管及びベント配管の強度計算書」に用いられる風力係数Cについて，選定根拠を示すものである。

2．風力係数の選定根拠
風力係数の選定は，評価対象部位の形状から，「建築物荷重指針•同解説（2004）」（日本建築学会）の値を準用する。また，海水ポンプ室門型クレーンにおいては，クレーン構造規格第 9 条（風荷重）に基づき設定する。

表2－1 部材の風力係数＊

| （1） |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | $C_{\text {X }}$ |  | $\theta 0^{\circ}$ ） | $C_{\text {X }}$ | $C_{Y}$ | $\theta\left({ }^{\circ}\right)$ | $C_{\text {X }}$ | $C_{Y}$ | $\theta\left({ }^{\circ}\right)$ | $C_{\text {X }}$ | $C_{Y}$ |
|  | 1.2 |  | 0 | 2.1 | 0 | 0 | 2.4 | 0 | 0 | 2.1 | 0 |
|  |  |  | 45 | 1.6 | 1.6 | 45 | 1.6 | 0.7 | 30 | 2.1 | －0．2 |
|  |  |  |  |  |  | 90 | 0 | 0.8 | 60 | 0.7 | 1.1 |
|  |  |  |  |  |  |  |  |  | $\xrightarrow[\theta_{c}^{4}]{\left\|c_{c_{1}}^{b}\right\|} \rightarrow{ }_{c_{x} \mid b}$ |  |  |
| $\left.\theta 0^{\circ}\right)$ | $C_{\text {X }}$ | $C_{\gamma}$ | $\theta\left({ }^{\circ}\right)$ | $C_{\text {X }}$ | $C_{Y}$ | $\theta\left({ }^{\circ}\right)$ | $C_{\text {X }}$ | $C_{Y}$ | $\theta\left({ }^{\circ}\right)$ | $C_{\text {X }}$ | $C_{Y}$ |
| 0 | 1.2 | 0 | 0 | 1.1 | 0 | 0 | 2.0 | 0 | 0 | 1.9 | 2.2 |
| 45 | 0.8 | 0.8 | 45 | 0.8 | 0.7 | 45 | 1.8 | 0.1 | 45 | 2.3 | 2.3 |
| 90 | 0.6 | 0.5 | 90 | 0.9 | 0.5 | 90 | 0 | 0.1 | 90 | 2.2 | 1.9 |
| 135 | －1．7 | 0.6 | 135 | －2．3 | 0.6 |  |  |  | 135 | －1．9 | －0．6 |
| 180 | －2．3 | 0 | 180 | －2．5 | 0 |  |  |  | 180 | －2．0 | 0.3 |
| 225 -1.4 |  |  |  |  |  |  |  |  |  | －1．4 |

注記＊：「建築物荷重指針•同解説（2004）」より抜粋
（1）原子炉補機冷却海水ポンプ
a．ポンプ部

- 電動機取付ボルト $(\mathrm{C}=2.4)$
- ポンプ取付ボルト（ $\mathrm{C}=2.4$ ）
- 基礎ボルト $(\mathrm{C}=2.4)$

電動機台は円形断面であり $\mathrm{C}=1.2$（表 2－1（1）を適用できるが，電動機フレーム，空気冷却器及び外扇カバーは四角形断面（長方形）を有する形状であることから，四角形断面を有する部材C＝2．4を選定。（表2－1（2）

なお，受圧面積は，電動機フレーム，電動機台，空気冷却器及び外扇カバーに対する各々 の風力係数を考慮した竜巻による水平荷重を包含するような投影面積を設定する。


図 2－1 原子炉補機冷却海水ポンプ受圧面


図 2－2 電動機取付ボルト取付位置


図 2－3 ポンプ取付ボルト取付位置


図 2－4 基礎ボルト取付位置
b．電動機部

- 電動機フレーム（ $\mathrm{C}=2.4$ ）
- 空気冷却器取付ボルト（ $\mathrm{C}=2.4$ ）
- 外扇カバー取付ボルト $(\mathrm{C}=2.4)$

四角形断面（長方形）を有する部材よりCを選定。（表 2－1（2））
なお，受圧面積は，電動機フレーム，空気冷却器，外扇カバーに対する各々の風力係数 を考慮した竜巻による水平荷重を包含するような投影面積を設定する。


図 2－5 電動機フレーム受圧面
－主回路用端子箱取付ボルト $(\mathrm{C}=2.4)$
四角形断面（長方形）を有する部材よりCを選定。（表 2－1②）


図 2－6 主回路用端子箱受圧面
（2）高圧炉心スプレイ補機冷却海水ポンプ
a．ポンプ部

- 電動機取付ボルト（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
- ポンプ取付ボルト（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
- 基礎ボルト $(\mathrm{C}=1.2)$

円形断面を有する部材であることから，Cを選定。（表 2－1①）
なお，受圧面積は，電動機フレームに対する各々の風力係数を考慮した竜巻による水平荷重を包含するような投影面積を設定する。

主回路用端子箱

（上面図）

（側面図）

図 2－7 高圧炉心スプレイ補機泠却海水ポンプ受圧面


図2－8 電動機取付ボルト取付位置


図2－9 ポンプ取付ボルト取付位置


図 2－10 基礎ボルト取付位置
b．電動機部
－電動機フレーム（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
円形断面を有する部材よりCを選定。（表2－1①）
なお，受圧面積は，電動機フレーム及び主回路用端子箱に対する各々の風力係数を考慮 した竜巻による水平荷重を包含するような投影面積を設定する。

（上面図）

（側面図）
＂ー・！：受圧面積

図 2－11 電動機フレーム受圧面
－主回路用端子箱取付ボルト $(\mathrm{C}=2.4)$
四角形断面（長方形）を有する部材よりCを選定。（表 2－1（2））


図 2－12 主回路用端子箱受圧面
－ファンカバー取付ボルト（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
円形断面を有する部材よりCを選定。（表 2－1①）

（上面図）

（正面図）

図 2－13 ファンカバー受圧面
（3）高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナ
－配管（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナ本体及び接続する配管は円形断面を有する部材よりCを選定。（表2－1 1 1）

なお，受圧面積は，高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナ及び接続する配管に対す る各々の風力係数を考慮した竜巻による水平荷重を包絡するような投影面積を設定する。

（a）上面図

（b）側面図
シー・！：受圧面積
図 2－14 高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナ受圧面
（4）復水貯蔵タンク
-タンク (C=1.2)

円形断面を有する部材よりCを選定。（表2－1（1）
なお，受圧面積は，復水貯蔵タンク胴板の外径及び屋根板を包絡するような投影面積を設定 する。

（側面図）
＂ー．I：受圧面積
図 2－15 復水貯蔵タンク受圧面
（5）配管及び弁

- 原子炉補機冷却海水ポンプ周りの配管（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
- 高圧炉心スプレイ補機冷却海水ポンプ周りの配管（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
- 非常用ガス処理系（屋外配管）（ $\mathrm{C}=1.2$ ）

円形断面を有する部材よりCを選定。（表 2－1（1）
（6）消音器

- 非常用ディーゼル発電設備排気消音器基礎ボルト
- 高圧炉心スプレイ系ディーゼル発電設備排気消音器基礎ボルト

受圧面積は，胴板及び中間台に対する各々の風力係数を考慮した竜巻による水平荷重を包絡するような投影面積を設定する。
a．軸直角方向から風を受けた場合（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
円形断面を有する部材よりCを選定。（表2－1（1））

（正面図）

（側面図）

図 2－16 非常用ディーゼル発電設備及び高圧炉心スプレイ系ディーゼル発電設備排気消音器受圧面（軸直角方向）
b．軸方向から風を受けた場合（ $\mathrm{C}=2.4$ ）
平面として風を受けることから，四角形断面（長方形）を有する部材よりCを選定。 （表2－1（2）
（正面図）



図 2－17 非常用ディーゼル発電設備及び高圧炉心スプレイ系ディーゼル発電設備排気消音器受圧面（軸方向）
（7）ミスト配管及びベント配管
－非常用ディーゼル発電設備及び高圧炉心スプレイ系ディーゼル発電設備付属ミスト配管 （ $\mathrm{C}=1.2$ ）
－軽油タンクベント配管（ $\mathrm{C}=1.2$ ）
円形断面を有する部材よりCを選定。（表 2－1（1）
（8）海水ポンプ室門型クレーン
－トロリ $(\mathrm{C}=\square)$

- ガーダ（第 1 面 $\mathrm{C}=\square$ ，第 2 面 $\mathrm{C}=\square$ ）
- 脚部（第 1 面 $\mathrm{C}=\square$ ，第 2 面 $\mathrm{C}=\square$ ）

（平面図）

（側面図）

（正面図）

図 2－18 海水ポンプ室門型クレーン受圧面
1.2 強度計算時の施設の代表性について

## 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，添付書類「VI－3－別添 1－1－2 原子炉補機冷却海水ポンプの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添 1－1－4 高圧炉心スプレイ補機泠却海水系ストレーナの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－6 配管及び弁の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－8 換気空調設備の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－9 軽油タンクの強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－10－3 消音器の強度計算書」及び添付書類「VI－3－別添1－1－10－4 ミスト配管及びベント配管の強度計算書」において，同種類の計算対象施設が複数存在 する施設に対して，代表となる施設を選定して計算を行う場合の代表性について説明す るものである。

2．代表性の説明
2.1 原子炉補機冷却海水ポンプ

原子炉補機冷却海水ポンプは4台設置されており，全てが同一設計となっている。
2.2 高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナ

高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナは 2 台設置されており，全てが同一設計となっている。

## 2.3 軽油タンク

軽油タンクは，非常用ディーゼル発電設備軽油タンク A～F及び高圧炉心スプレイ系ディーゼル発電設備軽油タンクが設置されており，非常用ディーゼル発電設備軽油 タンク $\mathrm{A} ~ \mathrm{~F}$ は全てが同一設計となっている。

軽油タンクにおいて，設計竜巻による気圧差荷重は軽油タンクベント配管を介して軽油タンク本体内部に作用する。軽油タンクは軽油タンク室及び軽油タンク室（H）内に設置されており，軽油タンクの外面は設計竜巻による気圧差荷重が作用すること から，タンクの許容外圧の算出式より許容外圧が最も厳しくなる軽油タンクを選定す る。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a}}=\frac{4 \cdot \mathrm{~B} \cdot \mathrm{t}}{3 \cdot \mathrm{D}_{\mathrm{o}}}
$$



軽油タンクの選定結果を表2－1に示す。

表 2－1 軽油タンク（添付書類「VI－3－別添1－1－9 軽油タンクの強度計算書」） の代表選定結果

| 系統 |  | 円筒胴の外径 （mm） | 円筒胴の計算厚さ （mm） | 許容外圧 <br> （MPa） | 選定 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 軽油タンク | A系（ $\mathrm{A}, \mathrm{C}, \mathrm{E}$ ） | 3556 | 28 | 0.26 |  |
|  | B 系（ $\mathrm{B}, ~ \mathrm{D}, ~ \mathrm{~F})$ | 3556 | 28 | 0． 26 |  |
|  | H P C S 系 | 4056 | 28 | 0． 20 | $\bigcirc$ |

2.4 配管（添付書類「VI－3－別添 1－1－6 配管及び弁の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添 1－1－9 軽油タンクの強度計算書」及び添付書類「VI－3－別添 1－1－10－4 ミス ト配管及びベント配管の強度計算書」における配管）

代表の選定方法は，添付書類「VI－3－別添 1－1－6 配管及び弁の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－9 軽油タンクの強度計算書」及び添付書類「VI－3－別添1－1－10－4

ミスト配管及びベント配管の強度計算書」の「3．5 評価方法」に記載のとおり，評価 に用いる支持間隔について管外径，材料ごとにサポートの支持間隔が最長となる箇所 を選定し代表とする。

以下に，添付書類「VI－3－別添1－1－6 配管及び弁の強度計算書」，添付書類「VI－3－別添1－1－9 軽油タンクの強度計算書」及び添付書類「VI－3－別添1－1－10－4 ミスト配管及びベント配管の強度計算書」における各応力の算出式を示す。

風圧力による荷重及び自重により生じる応力は支持間隔（L）の 2 乗に比例するた め，応力が大きくなる箇所として，管外径，材料ごとにサポートの支持間隔が最長と なる箇所を選定する。
（両端支持形状）

$$
\begin{aligned}
& \sigma_{\mathrm{ww}}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{w}} \cdot \mathrm{~L}^{2}}{8 \cdot \mathrm{Z}} \\
& \sigma_{\text {自重 }}=\frac{\mathrm{w}^{2} \cdot \mathrm{~L}^{2}}{8 \cdot \mathrm{Z}}
\end{aligned}
$$

（片持ち支持形状）

$$
\begin{gathered}
\sigma_{\mathrm{ww}}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{w}} \cdot \mathrm{~L}^{2}}{2 \cdot \mathrm{Z}} \\
\sigma_{\text {自重 }}=\frac{\mathrm{w}^{2} \cdot \mathrm{~L}^{2}}{2 \cdot \mathrm{Z}}
\end{gathered}
$$

$\sigma$ ww：風圧力により生じる応力
$\sigma$ 自重：自重により生じる応力
$\mathrm{W}_{\mathrm{w}}:$ 設計竜巻の単位長さ当たりの風圧力による荷重
$\mathrm{w}:$ 単位長さ当たりの自重による何重
$\mathrm{L}:$ 支持間隔
$\mathrm{Z}:$ ：断面係数

配管の代表箇所の選定結果を表2－2～表2－5にそれぞれ示す。

表 2－2 配管（添付書類「VI－3－別添 1－1－6 配管及び弁の強度計算書」）の代表選定結果

| 系統 |  | 支持形状 | 管外径 <br> （mm） | 材料 | 最長支持間隔 <br> （m） | 代表箇所 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 原子炉補機冷却海水ポンプ周り | A系 | 両端支持 | 508.0 | SM400C | 10． 4 |  |
|  | B 系 | 両端支持 | 508.0 | SM400C | 14.7 | $\bigcirc$ |
|  | A系 | 両端支持 | 60.5 | STS410 | 2.0 |  |
|  | B 系 | 両端支持 | 60.5 | STS410 | 3.1 | $\bigcirc$ |
| 高圧炉心スプレイ補機冷却海水ポンプ周り |  | 両端支持 | 216.3 | STS410 | 7.0 | $\bigcirc$ |
|  |  | 両端支持 | 60.5 | STS410 | 2.0 | $\bigcirc$ |
| 非常用ガス処理系（屋外配管） |  | 両端支持 | 318.5 | STS410 | 15.4 | $\bigcirc$ |

表 2－3 配管（添付書類「VI－3－別添 1－1－9 軽油タンクの強度計算書」）の代表選定結果

| 系統 |  | 支持形状 | 管外径 <br> （mm） | 材料 | 最長支持間隔 <br> （m） | 代表箇所 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 燃料移送 ポンプ室 | A系 | 両端支持 | 60.5 | STPT370 | 3.2 | $\bigcirc$ |
|  |  | 両端支持 | 76.5 | STPT370 | 0． 492 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 | 両端支持 | 60.5 | STPT370 | 3.2 |  |
|  |  | 両端支持 | 76.5 | STPT370 | 0． 492 |  |
|  | H P C S 系 | 両端支持 | 60.5 | STPT370 | 2． 165 |  |
|  |  | 両端支持 | 76.5 | STPT370 | 0.492 |  |

注記 $*: ~$ 最長支持間隔が同一の場合は A 系を代表として選定する

表 2－4 配管（添付書類「VI－3－別添 1－1－10－4 ミスト配管及びベント配管の強度計算書」）
の代表選定結果（ミスト配管）

| 系統 |  | 支持形状 | 管外径 <br> （mm） | 材料 | 最長支持間隔（m） | 代表 <br> 箇所 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 機関ミスト配管 | A系 | 両端支持 | 114.3 | STPT410 | 2.016 |  |
|  | B 系 |  | 114.3 | STPT410 | 3.296 | $\bigcirc$ |
|  | H P C S 系 |  | 114.3 | STPT410 | 2． 301 |  |
|  | A系 | 片持ち支持 | 216.3 | STPT410 | 0． 422 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 |  | 216.3 | STPT410 | 0． 422 |  |
|  | H P C S 系 |  | 216.3 | STPT410 | 0． 422 |  |
| 潤滑油サンプタンク ミスト配管及び潤滑油補給タンクミスト配管 | A 系 | 両端支持 | 76.3 | STPT410 | 1． 978 |  |
|  | B 系 |  | 76.3 | STPT410 | 3.258 | $\bigcirc$ |
|  | H P C S 系 |  | 76.3 | STPT410 | 2． 282 |  |
|  | A系 | 片持ち支持 | 114.3 | STPT410 | 0． 418 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 |  | 114.3 | STPT410 | 0.418 |  |
|  | H P C S 系 |  | 114.3 | STPT410 | 0.418 |  |
| 燃料油ドレンタンク ミスト配管 | A系 | 両端支持 | 42.7 | STPT410 | 2.310 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 |  | 42.7 | STPT410 | 2.245 |  |
|  | H P C S 系 |  | 42.7 | STPT410 | 2． 267 |  |
|  | A 系 | 片持ち <br> 支持 | 76.3 | STPT410 | 0． 388 |  |
|  | B 系 |  | 76.3 | STPT410 | 0．388 |  |
|  | H P C S 系 |  | 76.3 | STPT410 | 0.418 | $\bigcirc$ |
| 燃料デイタンク ミスト配管 | A系 | 両端支持 | 60.5 | STPT410 | 2.637 |  |
|  | B 系 |  | 60.5 | STPT410 | 2.683 | $\bigcirc$ |
|  | H P C S 系 |  | 60.5 | STPT410 | 2.536 |  |
|  | A系 | 片持ち支持 | 89.1 | STPT410 | 1． 222 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 |  | 89.1 | STPT410 | 1． 222 |  |
|  | H P C S 系 |  | 89.1 | STPT410 | 1． 222 |  |

注記 $*$ ：最長支持間隔が同一の場合は A 系を代表として選定する

表 2－5 配管（添付書類「VI－3－別添 1－1－10－4 ミスト配管及びベント配管の強度計算書」） の代表選定結果（ベント配管）

| 系統 |  | 支持形状 | 管外径 <br> （mm） | 材料 | 最長支持間隔 <br> （m） | 代表 <br> 箇所 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 軽油タンクベント配管 | A系 | 片持ち <br> 支持 | 114.3 | STPT370 | 1． 127 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 |  | 114.3 | STPT370 | 1． 127 |  |
|  | H P C S 系 |  | 114.3 | STPT370 | 1． 127 |  |
|  | A系 | 両端 | 114.3 | STPT370 | 3． 160 | $\bigcirc$ |
|  | B 系 |  | 114.3 | STPT370 | 3． 160 |  |
|  | H P C S 系 |  | 114.3 | STPT370 | 2.500 |  |

注記＊：最長支持間隔が同一の場合はA系を代表として選定する

## 2.5 消音器

非常用ディーゼル発電設備排気消音器が 2 台，高圧炉心スプレイ系ディーゼル発電設備排気消音器が 1 台設置されている。非常用ディーゼル発電設備排気消音器の 2 台 は同一設計となっている。

## 2． 6 換気空調設備

（1）角ダクト
角ダクトにおいて，気圧差による発生応力が最も大きくなるものは面外荷重であ る。面外荷重により発生する応力は主に式中のダクト幅 a ，補強ピッチ c 及び板厚 t の兼ね合いにより変化することから，その発生応力比が最も厳しくなる各系統の角 ダクトを抽出し，その中で最も厳しくなる系統の角ダクトを代表角ダクトとする。

以下に，添付書類「VI－3－別添1－1－8 換気空調設備の強度計算書」における応力 の算出式を示す。
a．面外荷重による発生応力

$$
\sigma_{\mathrm{max}}=\frac{\pi^{2} \cdot \mathrm{E} \cdot \delta_{\mathrm{max}}}{8\left(1-v^{2}\right)}\left\{\frac{\left(2-v^{2}\right) \cdot \delta_{\mathrm{max}}+4 \cdot \mathrm{t}}{\mathrm{a}^{2}}+\frac{v \cdot\left(\delta_{\mathrm{max}}+4 \cdot \mathrm{t}\right)}{\mathrm{c}^{2}}\right\}
$$

$$
\begin{aligned}
& \frac{256 \cdot\left(1-v^{2}\right) \cdot\left(\mathrm{P}+\mathrm{g}^{2} \cdot \mathrm{D}_{\mathrm{p}}\right)}{\pi^{6} \cdot \mathrm{E} \cdot \mathrm{t}^{4}}=\frac{4}{3} \cdot\left(\frac{1}{\mathrm{a}^{2}}+\frac{1}{\mathrm{c}^{2}}\right)^{2} \cdot \frac{\delta_{\mathrm{max}}}{\mathrm{t}} \\
& \quad+\left\{\frac{4 \cdot v}{\mathrm{a}^{2} \cdot \mathrm{c}^{2}}+\left(3-v^{2}\right) \cdot\left(\frac{1}{\mathrm{a}^{4}}+\frac{1}{\mathrm{c}^{4}}\right)\right\} \cdot\left(\frac{\delta_{\mathrm{max}}}{\mathrm{t}}\right)^{3} \cdot \cdot(2)
\end{aligned}
$$

$\sigma$ max：中心に生じる面外荷重による最大応力
E：ヤング率
$\delta_{\mathrm{max}}$ ：面外荷重によるダクト鋼板の最大変位量
$v$ ：ポアソン比
t ：ダクト板厚
a ：ダクト幅
c：補強ピッチ
g ：重力加速度
$\pi$ ：円周率
P：ダクトにかかる外圧
$\mathrm{D}_{\mathrm{p}}$ ：単位面積当たりのダクト鋼板の質量

式（2）より得られる $\delta \mathrm{max}$ の値を式（1）へ代入し，$\sigma \mathrm{max}$ を算出する。
角ダクトの体表箇所の選定結果を表2－6に示す。

表2－6 角ダクトの代表選定結果

| 系統 | ダクト寸法（mm） |  |  | 材料 | 面外荷重 （MPa） |  |  | $\begin{aligned} & \text { 代 } \\ & \text { 表 } \end{aligned}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | ダクト <br> 幅 | $\begin{aligned} & \text { 補強 } \\ & \text { ピッチ } \end{aligned}$ | ダク <br> ト板厚 |  | $\begin{aligned} & \text { 発生 } \\ & \text { 応力 } \end{aligned}$ | 許容 <br> 応力 | 発生 <br> 応力比 |  |
| 原子炉補機（A）室換気空調系 | 650 | 900 | 0.6 | SGCC | 114 | 205 | 1． 80 |  |
| 原子炉補機（B）室換気空調系 | 650 | 900 | 0.6 | SGCC | 114 | 205 | 1． 80 |  |
| 原子炉補機（HPCS）室換気空調系 | 1200 | 900 | 3.2 | SS400 | 73 | 245 | 3.36 |  |
| 中央制御室換気空調系 | 500 | 1500 | 2.3 | SS400 | 80 | 245 | 3.07 |  |
| 計測制御電源（A）室換気空調系 | 500 | 900 | 0.6 | SGCC | 110 | 205 | 1． 87 |  |
| 計測制御電源（B）室換気空調系 | 450 | 1800 | 0.5 | SGCC | 121 | 205 | 1． 70 | $\bigcirc$ |

（2）丸ダクト
丸ダクトについては，外気と繋がっている屋内の外部事象防護対象施設のうち中央制御室換気空調系のみ設置されていることから，最も厳しい評価結果の丸ダクト を代表丸ダクトとする。
（3）隔離弁
隔離弁において，気圧差による荷重は弁箱，弁体及び弁棒にそれぞれ作用するこ とから，その発生応力比が最も厳しくなる各系統の隔離弁を抽出し，その中で最も厳しくなる系統の隔離弁を代表隔離弁とする。

以下に，添付書類「VI－3－別添1－1－8 換気空調設備の強度計算書」における各応力の算出式を示す。
a．弁箱に発生する周方向応力

$$
\sigma_{\theta}=\frac{\Delta \mathrm{P} \cdot \mathrm{r}}{\mathrm{t}}
$$

b．弁体に発生する曲げ応力

$$
\sigma_{\mathrm{max}}=1.24 \cdot \frac{\mathrm{p}_{\mathrm{v}} \cdot \mathrm{a}^{2}}{\mathrm{~h}^{2}}
$$

ここで，

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{p}_{\mathrm{v}}=\mathrm{P}_{1}+\mathrm{P}_{2} \\
& \mathrm{P}_{1}=\Delta \mathrm{P} \\
& \mathrm{P}_{2}=\frac{\mathrm{m}_{\mathrm{v}} \cdot \mathrm{~g}}{\mathrm{~A}_{\mathrm{v}}}
\end{aligned}
$$

c．弁棒に発生するせん断応力

$$
\tau=\frac{\mathrm{p}_{\mathrm{s}}}{2 \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{s}}}
$$

隔離弁の代表箇所の選定結果を表2－6に示す。

表2－6 隔離弁の代表選定結果

| 系統 | 評価対象 | 発生する応力 （MPa） | 許容応力 <br> （MPa） | 裕度 | 代表 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 中央制御室換気空調系 | 弁箱 | 0.35 | 280 | 800 |  |
|  | 弁体 | 1． 90 | 185 | 97 |  |
|  | 弁棒 | 0.59 | 390 | 291 |  |
| 原子炉建屋原子炉棟換気空調系 | 弁箱 | 0． 40 | 212 | 531 | $\bigcirc$ |
|  | 弁体 | 46.52 | 221 | 4.75 |  |
|  | 弁棒 | 1.67 | 171 | 102 |  |

（4）ファン
ファンにおいて，発生応力比が最も厳しくなる各系統のファンを抽出し，その中 で最も厳しくなる系統のファンを代表ファンとする。
以下に，添付書類「VI－3－別添1－1－8 換気空調設備の強度計算書」における応力 の算出式を示す。
－外圧による周方向応力

$$
\sigma_{\theta}=\frac{\Delta \mathrm{P} \cdot \mathrm{r}}{\mathrm{t}}
$$

$\sigma_{\theta}$ ：周方向応力
$\Delta \mathrm{P}$ ：設計竜巻の気圧低下量
$r$ ：ケーシング内半径
t：ケーシング板厚

ファンの代表箇所の選定結果を表 2－8に示す。

表 2－8 ファンの代表選定結果

| 系統 | ケーシングに発生 <br> する周方向応力 <br> $(\mathrm{MPa})$ | 許容応力 <br> $(\mathrm{MPa})$ | 裕度 | 代表 |
| :--- | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 原子炉補機（A）室換気空調系 | 1.59 | 240 | 150 | ○ |
| 原子炉補機（B）室換気空調系 | 1.59 | 240 | 150 |  |
| 原子炉補機（H P C S ）室換気空調系 | 1.59 | 240 | 150 |  |
| 中央制御室換気空調系 | 1.49 | 240 | 161 |  |
| 計測制御電源（A）室換気空調系 | 1.07 | 240 | 224 |  |
| 計測制御電源（B）室換気空調系 | 1.07 | 240 | 224 |  |

注記＊：裕度が同一の場合は A 系を代表として選定する
（5）ダンパ
ダンパにおいて，外殻を構成するケーシングの発生応力比が最も厳しくなる各系統のダンパを抽出し，その中で最も厳しくなる系統のダンパを代表ダンパとする。

以下に，添付書類「VI－3－別添1－1－8 換気空調設備の強度計算書」における各応力の算出式を示す。
a．ケーシング
ケーシングに作用する最大曲げモーメント

$$
\mathrm{M}_{\mathrm{c}}=\frac{\ell_{\mathrm{c}}^{2} \cdot\left(\mathrm{~F}_{1 \mathrm{c}}+\mathrm{F}_{2 \mathrm{c}}\right)}{8}
$$

ここで，

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{F}_{1 \mathrm{c}}=\mathrm{P} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{c}} \\
& \mathrm{~F}_{2 \mathrm{c}}=\frac{\mathrm{m}_{\mathrm{c}} \cdot \mathrm{~g}}{\ell_{\mathrm{c}}}
\end{aligned}
$$

ケーシングに生じる最大曲げ応力

$$
\sigma_{\mathrm{cmax}}=\frac{\mathrm{M}_{\mathrm{c}}}{\mathrm{Z}_{\mathrm{c}}}
$$

ここで，

$$
Z_{c}=\frac{I_{c}}{e_{\mathrm{c}}}
$$

|  |
| :---: |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |

ダンパの代表箇所の選定結果を表2－9に示す。

表 2－9 ダンパの代表選定結果

| 系統 | ケーシング |  |  |  | 代表 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 材料 | 発生応力 （MPa） | 許容応力 （MPa） | 裕度 |  |
| 原子炉補機（A）室換気空調系 | SEHC | 81 | 218 | 2． 69 | $\bigcirc$ |
| 原子炉補機（B）室換気空調系 | SEHC | 81 | 218 | 2.69 |  |
| 原子炉補機（ H P C S ）室換気空調系 | SEHC | 81 | 218 | 2.69 |  |
| 中央制御室換気空調系 | SS400 | 33 | 282 | 8.54 |  |
| 計測制御電源（A）室換気空調系 | SS400 | 26 | 282 | 10.84 |  |
| 計測制御電源（ B ）室換気空調系 | SS400 | 26 | 282 | 10．84 |  |

注記＊：裕度が同一の場合はA系を代表として選定する
1.3 構造強度評価における評価対象部位の選定について

1．概要
機器の構造強度評価における評価対象部位の選定について説明する。

2．評価対象部位の選定について
構造強度評価における評価対象部位の選定については，屋外の機器は（1），屋内の機器は（2）の選定 を基本とし，その他は機器形状等に応じて選定している。

①設計竜巻荷重により，荷重作用点から離れており，大きなモーメントを受ける部位（基礎 ボルト等）
（2）気圧差により荷重を受ける主要部位
（3）規格式により，対象が定められている部位
（4）その他

表 1－1 に構造強度評価対象選定一覧を示す。
表 1－1 構造強度評価対象選定一覧（1／5）

| 計算書名 | 施設名称 | 評価対象部位 | 応力の種類 | 選定理由 | （1）＊ | （2）＊ | （3） | （4）＊ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| VI－3－別添 1－1－2 | 原子炉補機泠却海水 | - 電動機取付ボルト <br> - ポンプ取付ボルト <br> - 基礎ボルト <br> - 主回路用端子箱取付ボルト <br> －空気冷却器取付ボ ルト <br> －外扇カバー取付ボ ルト | 引張 <br> せん断 <br> 組合せ | ポンプ部について，電機部等に作用する設計竜巻による荷重は，電動機フレーム及び電動機台に作用し，電動機台を介して，基礎面及び電動機部を固定しているボルトに作用する。荷重を受ける各部位のら ち，支持断面積の小さな部位に大きな応力が生じることになる。 <br> このことから，以下の部位を構造強度評価の評価対象部位として選定 する。 <br> - 電動機取付ボルト <br> - ポンプ取付ボルト <br> - 基礎ボルト | $\bigcirc$ | － | － | － |  |
| ポンプの強度計算書 | ポンプ | 電動機フレーム | 曲げ | 電動機部について，電動機部等に作用する設計竜巻による荷重は，電動機フレーム及び付属品に作用し，電動機フレーム及び付属品を介し て，付属品の取付部を固定するボルトに作用する。 <br> このことから，以下の部位を構造強度評価の評価対象部位として選定 する。 <br> - 主回路用端子箱取付ボルト <br> - 空気冷却器取付ボルト <br> - 外扇カバー取付ボルト <br> - 電動機フレーム | － | － | － | $\bigcirc$ | 設計竜巻による風荷重に対し，ポンプ の主要部材である電動機について，曲 げ応力に対する健全性を碓認 |

注記＊：（1）設計竜巻荷重により，荷重作用点から離れており，大きなモーメントを受ける部位（基礎ボルト等）
（2）気圧に荷重を受ける主要部位
（3）規格式により，対象が定められている部位
（4）その他
表 1－1 構造強度評価対象選定一覧（2／5）

| 計算書名 | 施設名称 | 評価対象部位 | 応力の種類 | 選定理由 | （1）＊ | （2）＊ | （3）＊ | （4）＊ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | - 電動機取付ボルト <br> - ポンプ取付ボルト <br> - 基礎ボルト <br> - 主回路用端子箱取付ボルト <br> －ファンカバー取付 ボルト | 引張 <br> せん断 <br> 組合せ | ポンプ部について，電機部等に作用する設計竜巻による荷重は，電動機フレーム及び電動機台に作用し，電動機台を介して，基礎面及び電動機部を固定しているボルトに作用する。荷重を受ける各部位のう ち，支持断面積の小さな部位に大きな応力が生じることになる。 このことから，以下の部位を構造強度評価の評価対象部位として選定 する。 <br> －電動機取付ボルト | $\bigcirc$ | － | － | － |  |
| 高圧炉心スプレイ補機冷却海水ポンプの強度計算書 | 高圧炉心スプレイ補機泠却海水ポンプ | 電動機フレーム | 曲げ | - ポンプ取付ボルト <br> - 基礎ボルト <br> 電動機部について，電動機部等に作用する設計竜巻による荷重は，電動機フレーム及び付属品に作用し，電動機フレーム及び付属品を介し て，付属品の取付部を固定するボルトに作用する。 <br> このことから，以下の部位を構造強度評価の評価対象部位として選定 する。 <br> - 主回路用端子箱取付ボルト <br> - ファンカバー取付ボルト <br> - 電動機フレーム | － | － | － | $\bigcirc$ | 設計竜巻による風荷重に対し，ポンプ の主要部材である電動機について，曲 げ応力に対する健全性を碓認 |
| VI－3－別添 1－1－4 <br> 高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレ ーナの強度計算書 | 高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレ ーナ | 配管 | $\begin{aligned} & \text { 一次 (膜 + 曲 } \\ & \text { げ) } \end{aligned}$ | 設計竜巻による荷重は，高圧炉心スプレイ補機冷却海水系ストレーナ及び接続する配管に作用する。発生する応力は，ストレーナの胴板と比較し断面積が小さい配管の方が大きくなる。このことから，配管を評価対象部位として選定する。 | － | － | － | $\bigcirc$ |  |

表 1－1 構造強度評価対象選定一覧（3／5）

| 計算書名 | 施設名称 | 評価対象部位 | 応力の種類 | 選定理由 | （1）＊ | （2）＊ | （3）＊ | （4）＊ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| VI－3－別添1－1－5 <br> 復水貯蔵タンクの強度計算書 | 復水貯蔵タンク | 胴板 | 一次一般膜 <br> 組合せ <br> 座屈 | 設計竜巻の風圧力による荷重及び設計飛来物による衝撃荷重は，胴板 に作用し胴板を介して基礎ボルトに作用する。このことから，胴板及 び基碮ボルトを評価対象部位とする。 | － | － | $\bigcirc$ | － |  |
|  |  | 基礎ボルト | 引張 <br> せん断 <br> 組合せ |  | $\bigcirc$ | － | － | － |  |
| VI－3－別添1－1－6配管及び弁の強度計算書 | －原子炬補機冷却海水 ポンプ周りの配管及び弁 <br> －高圧炬心スプレイ補機冷却海水ポンプ周りの配管及び弁 －非常用ガス処理系 （屋外配管） | 配管 | $\begin{aligned} & \text { 一次 (膜 + 曲 } \\ & \text { げ) } \end{aligned}$ | 設計竜巻による荷重は，配管本体に作用する。なお，弁を設置してい る箇所においては，弁の断面係数は配管に比べ大きく，配管の評価に包絡されるため配管の評価のみを実施する。サポート（配管支持構造物）については，建屋内外にかかわらず地震に対して耐荷重設計がな されており，配管本体に竜巻による荷重が作用した場合でも，作用荷重は耐荷重以下であるため，竜巻による荷重に対するサポートの設計 は耐震設計に包絡される。 <br> このことから，配管本体を評価対象部位として選定する。 | － | － | － | $\bigcirc$ |  |
| VI－3－別添 1－1－7 <br> 排気筒の強度計算書 | 排気筒 | - 筒身 <br> - 鉄塔 | 組合せ（圧縮＋ <br> 曲げ） <br> せん断 | 排気筒の応力解析による評価対象部位は，設計竜巻による荷重を受け る排気筒の筒身，鉄塔部（主柱材，斜材，水平材）及び脚部を評価対象部位とする。 | $\bigcirc$ | － | － | － |  |

[^0]表 1－1 構造強度評価対象選定一覧（4／5）

| 計算書名 | 施設名称 | 評価対象部位 | 応力の種類 | 選定理由 | （1）＊ | （2）＊ | （3）＊ | （4）＊ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| VI－3－別添 1－1－8 <br> 換気空調設備の強度計算書 | 角ダクト及び丸ダク ト（中央制御室換気空調系，計測制御電源室換気空調系及び原子炉補機室換気空調系） | ダクト鋼板（本体） | 曲げ <br> 座屈 | 設計竜巻の気圧差による荷重は，ダクト本体に作用する。このことか ら，ダクト鋼板（本体）を評価対象部位として選定する。 | － | $\bigcirc$ | － | － |  |
|  | ダンパ（中央制御室換気空調系，計測制御電源室換気空調系及び原子炉補機室換気空調系） | －ケーシング <br> －ベーン <br> －シャフト | 曲げ <br> せん断 | 設計竜巻の気圧差による荷重は，ケーシング及びベーンに作用し，ベ ーンを介してシャフトに作用する。このことから，ケーシング，ベー ン及びシャフトを評価対象部位として選定する。 | － | $\bigcirc$ | － | － |  |
|  | 隔離弁（中央制御室換気空調系隔離弁及び原子炉棟給排気隔離弁（原子炉建屋原子炉棟換気空調系）） | $\begin{aligned} & \text { •亣箱 } \\ & \cdot \text { 弁体 } \\ & \cdot \text { 弁棒 } \end{aligned}$ | 周方向応力 <br> 曲げ <br> せん断 | 設計竜巻の気圧差による荷重は，隔離弁本体の耐圧部に作用する。こ のことから，耐圧部である弁箱，弁体及び弁棒を評価対象部位として選定する。 | － | $\bigcirc$ | － | － |  |
|  | ファン（中央制御室換気空調系，計測制御電源室換気空調系及び原子炉補機室換気空調系） | ケーシング | 周方向応力 | 設計竜巻の気圧差による荷重は，ファンのケーシングに作用する。こ のことから，ケーシングを評価対象部位として設定する。 | － | $\bigcirc$ | － | － |  |
| VI－3－別添 1－1－9 <br> 軽油タンクの強度計算書 | 軽油タンク | タンク（胴板） | 外圧 | 設計竜巻による気圧差荷重は軽油タンクベント配管を介して軽油タ ンク本体に作用する。タンクの許容外圧については，鏡板と比較して胴板が小さいことから，胴板を評価対象部位として選定する。 | － | $\bigcirc$ | － | － |  |
|  | 燃料移送ポンプ及び配管 | 配管 | $\begin{aligned} & \text { 一次 (膜 + 曲 } \\ & \text { げ) } \end{aligned}$ | 設計竜巻による気圧差荷重は，燃料移送ポンプのケーシング及び接続 する配管に作用する。発生する応力については，ポンプケーシング と比較して断面積が小さく発生応力が大きくなる配管を評価対象部位として選定する。 | － | $\bigcirc$ | － | － |  |

注記 $*$ ：（1）設計童巻荷重により，荷重作用点から離れており，大きなモーメントを受ける部位（基礎ボルト等）


表 1－1 構造強度評価対象選定一覧（5／5）

| 計算書名 | 施設名称 | 評価対象部位 | 応力の種類 | 選定理由 | （1）＊ | （2）＊ | （3）＊ | （4）＊ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| VI－3－別添 1－1－10－2海水ポンプ室門型ク レーンの強度計算書 | 海水ポンプ室門型ク レーン | エンドストッパ | 引張 <br> せん断 <br> 曲げ <br> 組合せ | 設計竜巻による荷重は，海水ポンプ室門型クレーン本体に作用し，ピ ンを介してエンドストッパ及びエンドストッパを支持する基礎ボル トに作用する。海水ポンプ室門型クレーンの転倒により，原子炉補機泠却海水ポンプ等への波及的影響を考慮し，転倒を防止する各部位の うち，支持断面積の小さな部位に大きな応力が生じることから，エン ドストッパ及び基礎ボルトを評価対象部位として選定する。 | $\bigcirc$ | － | － | － |  |
|  |  | 基硞ボルト | 引張 <br> せん断 <br> 組合せ |  | $\bigcirc$ | － | － | － |  |
| VI－3－別添 1－1－10－3消音器の強度計算書 | 非常用ディーゼル発電設備（高圧炉心スプ レイ系ディーゼル発電設備を含む。）排気消音器 | 基磫ボルト | 引張 <br> せん断 <br> 組合せ | 設計竜巻による荷重は，非常用ディーゼル発電設備（高圧炉心スプレ イ系ディーゼル発電設備を含む。）排気消音器本体に作用し中間台を介して基礎ボルトに作用する。排気消音器の転倒により，非常用ディ ーゼル発電機及び高圧炬心スプレイ系ディーゼル発電機の排気機能 に影響を与える波及的影響を考慮し，転倒を防止するための主要な支持部村のらち，荷重作用点から離れていることから転倒モーメントが大きく作用し，発生する応力が厳しくなる基礎ボルトを評価対象部位 として設定する。 | $\bigcirc$ | － | － | － |  |
| VI－3－別添 1－1－10－4 ミスト配管及びベン ト配管の強度計算書 | －非常用ディーゼル発電設備（高圧炉心ス プレイ系ディーゼ ル発電設備を含 む。）付属ミスト配管 <br> －軽油タンクベント配管 | 配管 | $\begin{aligned} & \text { 一次 (膜 + 曲 } \\ & \text { げ) } \end{aligned}$ | 設計竜巻による荷重は，配管本体及びサポート（配管支持構造物）に作用する。サポート（配管支持構造物）については，建屋内外にかか わらず地震に対して耐荷重設計がなされており，配管本体に竜巻によ る荷重が作用した場合でも，作用荷重は耐荷重以下であるため，竜巻 による荷重に対するサポート（配管支持構造物）の設計は耐震設計に包絡される。このことから，配管を評価対象部位として選定する。 | － | － | － | $\bigcirc$ |  |

注記＊：（1）設計竜巻荷重により，荷重作用点から離れており，大きなモーメントを受ける部位（基礎ボルト等） （2）気圧差により荷重を受ける主要部位

$$
\begin{aligned}
& \text { (3)規格式により, 対象が定められている部位 } \\
& \text { (4)その他 }
\end{aligned}
$$

2．竜巻より防護すべき施設を内包する施設の強度計算に関する補足説明資料
2.1 設計飛来物の衝突による衝撃荷重の算定について

1．設計飛来物の衝突による衝撃荷重の算定について
1.1 算定方法及び算定結果

添付書類「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」 における地震応答解析モデルを用いた建屋の全体的な応答の評価において，水平方向 の設計飛来物による衝撃荷重 $W_{M}$ は，設計飛来物と被衝突体の接触時間を設定し，設計飛来物の衝突前の運動量と衝撃荷重による力積が等しいものとすることで下式によ り算定している。

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{W}_{\mathrm{M}}=\mathrm{m} \cdot \mathrm{~V} / \tau=\mathrm{m} \cdot \mathrm{~V}^{2} / \mathrm{L}_{1} \\
& \quad \text { ここで, }
\end{aligned}
$$

$\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ：設計飛来物による衝撃荷重（N）
$\mathrm{L}_{1}$ ：設計飛来物の衝突面垂直方向長さ（m）
m ：設計飛来物質量（ kg ）
V ：設計飛来物の衝突速度（水平）（m／s）
$\tau: \tau=\frac{L_{1}}{V}$ 設計飛来物と被衝突体の接触時間（s）

設計飛来物が最小断面積で衝突する場合（短辺衝突）と設計飛来物が最大断面積で被衝突体に衝突する場合（長辺衝突）の衝突荷重を比較して，荷重が大きくなる方を設計飛来物による衝撃荷重として設定する。

衝撃荷重 $W_{M}$ の算定結果を表 $1-1$ に示す。表 $1-1$ より短辺衝突時と長辺衝突時の衝撃荷重を比較すると長辺衝突時の衝突荷重が大きく，衝撃荷重に対する建屋の全体的な挙動を確認する上で保守的な値であることから，衝撃荷重 $W_{\mathrm{M}}$ は 1466 kN を採用す る。

表 1－1 衝撃荷重 $W_{M}$ の算定における評価条件及び結果

|  | 設計飛来物質量 <br> m <br> （kg） | 衝突速度 <br> V $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | 設計飛来物の衝突面垂直方向長さ <br> $\mathrm{L}_{1}$ <br> （m） | 衝撃荷重 <br> $W_{M}$ <br> （kN） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 短辺衝突 | 135 | 46.6 | 4． 2 | 69.8 |
| 長辺衝突 | 135 | 46． 6 | 0． 2 | 1466 |

## 1．2衝撃荷重の妥当性

## 1．2．1先行プラントの実績

「1．1 算定方法及び算定結果」のように算出した衝撃荷重の保守性について，先行プラントの審査実績 ${ }^{1)}$ では， 3 次元有限要素法を用いた衝突解析を実施し，得られた時刻歴衝撃荷重に対し応答スペクトルを求め，建屋の固有周期を考慮 することで，建屋の全体的な挙動を確認する上での保守性を確認している。検討フローを図 $1-2-1$ に示す。

3 次元有限要素法を用いた衝突解析は，被衝突体に対し設計飛来物が最大断面積で衝突する場合（ケース（1））及び最小断面積で衝突する場合（ケース（2）） を想定している。また，被衝突体については，設計飛来物と被衝突体の接触時間を短くし，時刻歴衝撃荷重を保守的に評価するため，剛体としている。解析 モデルの概略図を図 $1-2-2$ に示す。衝突解析より求めた時刻歴衝撃荷重の結果を図 $1-2-3$ に示す。衝撃荷重のピークは，「1．1 算定方法及び算定結果」 において算出した衝撃荷重を超えているが，荷重の作用時間は瞬間的である。 また，図 $1-2-4$ のような応答スペクトルとした場合において，建物の固有周期として想定する周期帯では反力は低減されるため，建屋の全体的な挙動に対 する影響は小さいことを確認している。


図 1－2－1 検討フロー ${ }^{1)}$



解析ケース①（鋼製材縦衝突）


図 $1-2-3$ 時刻歴衝撃荷重 ${ }^{1)}$


図 $1-2-4$ 時刻歴衝撃荷重による応答スペクトル ${ }^{1)}$

## 1．2．2 先行プラントとの比較

女川と先行プラントの設計飛来物諸元を表 $1-2-1$ に示す。設計飛来物につい ては同一のものを想定し，衝突速度は女川が低くなっていることから，女川の衝突荷重は先行プラントの衝突荷重に包絡される。また，先行プラントの応答スペ クトル図より，女川の評価対象建屋の固有周期帯による衝撃荷重を推定した場合 に，時刻歴衝撃荷重による応答スペクトルは $1.0 \times 10^{3} \mathrm{kN}$ 程度以下であることが図 $1-2-5$ より確認できる。女川の評価対象建屋の固有周期を表 $1-2-2$ に示す。

以上より，「1．1 算定方法及び算定結果」で算定した女川の衝撃荷重は，建屋 の全体的な挙動を確認する上では，妥当であることを確認した。

表 $1-2-1$ 先行プラントとの設計飛来物諸元の比較

|  | 設計飛来物質量 <br> m <br> $(\mathrm{kg})$ | 衝突速度 <br> V <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | 設計飛来物の寸法 <br> 長さ×幅 $\times$ 奥行 <br> $(\mathrm{m})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 女川 | 135 | 46.6 | $4.2 \times 0.3 \times 0.2$ |
| 先行プラント | 135 | 57 | $4.2 \times 0.3 \times 0.2$ |

表 1－2－2 女川の評価対象建屋1次固有周期

| 建屋名称 | 固有周期 $* 1 * 2$ |
| :---: | :---: |
| タービン建屋＊2 | 0.253 |
| 原子炉建屋＊2 | 0.230 |
| 第1号機制御建屋＊2 | 0.209 |
| 制御建屋＊2 | 0.202 |
| サイトバンカ建屋 | 0.101 |
| 補助ボイラ—建屋＊2 | 0.084 |

注記＊1：女川の評価対象建屋ではNS 方向•EW方向の固有周期うち，短周期側を記載。
＊2：固有周期の値は添付書類「VI－2－2 耐震設計上重要な設備を設置する施設の耐震性についての計算書」等に基づく。


図 $1-2-5$ 時刻歴衝撃荷重による応答スペクトル＊
注記 $*$ ：参考文献 ${ }^{1)}$ に加筆

1）伊方原子力発電所 3 号機 工事計画認可申請書 工事計画に係る補足説明資料 （四国電力（株），2016）
2.2 鉄筋コンクリートの衝突解析モデルにおける破断限界の設定について

## 1．概要

添付資料「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」 における鉄筋コンクリート部材への設計飛来物の衝突解析においては，評価対象部位に設定している原子炉建屋 CR 階外壁のデッキプレート（SS400）並びに原子炉建屋屋根ス ラブのデッキプレート（SS400）に対して，NEI07－13 ${ }^{1)}$ の動的物性に関する係数及び J I Sに定められる伸びの値を基に破断限界を設定していることから，材料物性の具体的な値を表 $1-1$ ，許容値を表 $1-2$ に示す。また，多軸性係数を $\square$ とた場合の応力ーひず み線図の概念図を図 $1-1$ に示す。
表 1－1 材料物性値

表 1－2 許容値
枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。


| 許容値 | 単位 | 記号 | 算出式 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{array}{c}\text { 破断ひずみ } \\ (\text { 多軸性係数を考慮 })\end{array}$ | - | $\varepsilon^{\prime}{ }^{\prime}{ }_{\text {failtf }}$ | $\ln (1+\varepsilon$ engfail $/ T \mathrm{~F})$ |

（多軸性係数を考虑）


図 1－1 応力ーひずみ線図の概念図

## 【参考文献】

1）Methodology for Performing Aircraft Impact Assessments for New Plant Designs（Nuclear Energy Institute 2011 Rev8（NEIO7－13））
2.3 原子炉建屋屋根スラブ変形評価の許容値の設定について

## 1．概要

添付資料「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」 における原子炉建屋屋根スラブの変形評価におけるスタッドの許容引張力について，「日本建築学会 2010 年 各種合成構造設計指針•同解説」に基づく算出過程を表1－1に示 す。

表 1－1 スタッドの許容引張力の算出

| 記号 | 定義 | 値 | 単位 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| A | コーン状破壊面の有効投影面積 | 34333 | mm ${ }^{2}$ | $\pi \cdot \ell_{\mathrm{e}} \cdot\left(\ell_{\mathrm{e}}+\mathrm{D}\right)$ <br> （重複部は除く） |
| A 0 | スタッド頭部の支圧面積 | 459 | mm ${ }^{2}$ | $\pi\left(D^{2}-d^{2}\right) / 4$ |
| a c a | スタッドの断面積で，軸部断面積と ねじ部有効断面積の小なる方の値 | 201 | $\mathrm{mm}^{2}$ | ¢ 16 のスタッドの断面積 |
| D | スタッドの頭部直径 | 29 | mm |  |
| d | スタッドの軸部直径 | 16 | mm |  |
| F ${ }_{\text {c }}$ | コンクリートの設計基準強度 | 32.4 | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ |  |
| f $n$ | コンクリートの支圧強度 | 194 | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{F}_{\mathrm{c}} \cdot \sqrt{\left(\mathrm{~A}_{\mathrm{c}} / \mathrm{A}_{0}\right)} \\ & \left(\sqrt{\left(\mathrm{A}_{\mathrm{c}} / \mathrm{A}_{0}\right)} \text { は上限を } 6 \text { とする }\right) \\ & \hline \end{aligned}$ |
| $\ell_{\text {e }}$ | スタッドのコンクリート内への <br> 有効埋込み長さ | 92 | mm | スタッド長さ 100 mm から頭部厚さ 8 mm を差し引いた値 |
| $\ell_{\text {c e }}$ | スタッドの強度計算用埋込み長さ | 92 | mm | $\ell_{\text {e }}$ に等しい |
| p a | スタッド 1 本あたりの許容引張力 | 40.3 | kN | $\min \left\{\mathrm{p}_{\mathrm{a} 1}, \mathrm{pa}_{\mathrm{a} 2}, \mathrm{p}_{\mathrm{a} 3}\right\}$ |
| p a 1 | スタッド鋼材の降伏により定まる場合のス タッド 1 本あたりの許容引張力 | 47． 2 | kN | $\Phi_{1} \cdot{ }_{\text {s }} \sigma_{\mathrm{pag}} \cdot \mathrm{abc}^{\text {a }} / 1000$ |
| pa 2 | 定着したコンクリート躯体の <br> コーン状破壊により定まる場合の <br> スタッド 1 本あたりの許容引張力 | 40.3 | kN | $\Phi_{2} \cdot{ }_{c} \sigma_{t} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{c}} / 1000$ |
| p a 3 | コンクリートの支圧破壊により定まる スタッド 1 本あたりの許容引張力 | 89.3 | kN | $\mathrm{A}_{0} \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{n}} / 1000$ |
| c $\sigma$ t | コーン状破壊に対するコンクリート引張強度 | 1． 76 | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ |  |
| ${ }_{s} \sigma_{\mathrm{pa}}$ | スタッドの引張強度 | 235 | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ | s $\sigma_{\text {y }}$ に等しい |
| s $\sigma$ y | スタッドの規格降伏点強度 | 235 | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ |  |
| $\Phi_{1}$ | 低減係数 | 1.0 | － |  |
| $\Phi_{2}$ | 低減係数 | 0．667 | － |  |
| $\pi$ | 円周率 | 3.14 | － |  |

2.4 原子炉建屋 CR 階外壁及び屋根スラブの裏面剥離評価について

## 1．概要

添付書類「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」 において，原子炉建屋 CR 階外壁（以下「CR階外壁」という。）の最小厚さは 250 mm であ り，Degen 式による貫通限界厚さは 225 mm ，Chang 式による裏面剥離限界厚さは 376 mm と なっており，貫通はしないものの，裏面剥離が生じる結果となる。

また，原子炉建屋屋根スラブ（以下「屋根スラブ」という。）の最小厚さは 170 mm であ り，Degen 式による貫通限界厚さは 93 mm ，Chang 式による裏面剥離限界厚さは 189 mm と なっており，貫通はしないものの，裏面剥離が生じる結果となる。

一方，CR 階外壁及び屋根スラブの衝突裏面にはデッキプレートが設置されており，実際には当該デッキプレートが施設の外郭を構成する部材の貫通や，施設の外郭を構成す る部材自体の転倒及び脱落を防ぐ効果を発揮すると考えられる。

これを踏まえて，添付書類「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」における「1．5．2 裏面剥離評価」では，CR 階外壁及び屋根スラブの3次元 FEM モデルを用いた衝突解析により，設計飛来物の衝突に対するデッキプレートの ひずみが許容限界を超えない旨を評価し，施設の外殻を構成する部材の脱落が生じない ことを確認している。

本資料では，衝突解析におけるデッキプレートのモデル化の詳細を示し，強度評価に おいてデッキプレートを考慮することの妥当性を確認する。

## 2．衝突解析におけるモデルの設定

評価対象とするCR階外壁及び屋根スラブは，板厚が最も薄く，支持スパンが大きい箇所を選定している。評価箇所を図 $1-1$ に示す。また，解析モデルは評価対象の対称性を考慮し，CR 階外壁を $1 / 2$ モデル，屋根スラブを $1 / 4$ モデルとしている。CR階外壁の境界条件及び解析モデル図を図 $1-2$ 及び図 $1-3$ に，屋根スラブの境界条件及び解析モデル図を図 $1-4$ 及び図 $1-5$ に示す。

衝突解析では，設計飛来物の衝突によるデッキプレートのひずみを確認するために，躯体コンクリート，鉄筋，デッキプレート及び設計飛来物をモデル化している。CR 階外壁は周囲の柱，はり及び屋根スラブは鉄骨はりによって支持されるため，周囲の境界条件をピン又は固定として拘束効果を考慮している。

原子炉建屋
屋根スラブ
評価部位の寸法
幅 ：3225mm


原子炉建屋
CR階外壁
評価部位の寸法
幅：4190mm
高さ：3200mm
厚さ： 250 mm


こここう：評価対象部位（壁）
：評価対象部位（スラブ）
（単位：m）

図 1－1 CR 階外壁及び屋根スラブの評価個所

図1－2 CR階外壁の解析モデルの境界条件


図 $1-3$ CR 階外壁の解析モデル図（ $1 / 3$ ）

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

図1－3 CR 階外壁の解析モデル図（2／3）

図 1－3 CR 階外壁の解析モデル図（3／3）
枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。
$\square$
図 1－4 屋根スラブの解析モデルの境界条件


図 $1-5$ 屋根スラブの解析モデル図（ $1 / 3$ ）

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。
$\square$

図 $1-5$ 屋根スラブの解析モデル図（2／3）

（単位：mm）
図 $1-5$ 屋根スラブの解析モデル図（3／3）

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

3．衝突解析評価結果
衝突解析の結果にて，表 3－1 に示すとおりデッキプレートに生じるひずみは許容限界を超えないことを確認した。デッキプレートと比較して鉄筋コンクリート躯体の剛性 が極めて大きいことから，評価対象に生じる衝撃荷重は大半を躯体が負担し，デッキプ レートが負担する衝撃荷重を軽減していると考えられる。

表 3－1 衝突解析によるデッキプレートのひずみ（解析による評価）

| 評価対象部位 |  | 評価結果 | 許容限界 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  |  |  |
| CR 階外壁 | デッキプレート |  |  |
| 屋根スラブ |  |  |  |

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。
2.5 鉄筋コンクリート部材の貫通評価及び裏面剥離評価について

## 1．概要

添付資料「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」 における「1．4．1 貫通評価」では，鉄筋コンクリート部材の設計飛来物の衝突に対する貫通限界厚さを算定し，原子炉建屋，タービン建屋及び制御建屋の評価部位における部材厚さと比較を行っている。また，「1．4．2 裏面剥離評価」では裏面剥離限界厚さを算定し，同様に評価部位における部材厚さと比較を行っている。なお，評価の結果，裏面剥離の発生が想定される場合には，詳細な衝突解析を実施し，デッキプレートに発生す るひずみにより評価を行っている。

ここでは，貫通限界厚さ及び裏面剥離限界厚さの評価式及び評価式における入力値の詳細について示す。

2．貫通限界厚さ及び裏面剥離限界厚さの算定方法
貫通評価において，貫通限界厚さの算定にはDegen 式を用いており，Degen 式におけ る貫入深さの算定には修正 NDRC 式を用いている。また，裏面剥離評価における裏面剥離限界厚さの算定にはChang 式を用いている。

Degen 式，修正 NDRC 式及び Chang 式はNEI07－13＊に飛来物の衝突に対する鉄筋コンク リート構造物の局部損傷評価式として記載されており，「構造物の衝撃挙動と設計法」
（（社）土木学会）においては，貫通限界厚さの評価式としてDegen 式の適用性が高く，裏面剥離限界厚さの評価式としてChang 式の適用性が高いとされている。

Degen 式，修正 NDRC 式及び Chang 式を以下に示す。

注記 $*$ ：Methodology for Performing Aircraft Impact Assessments for New Plant Designs（Nuclear Energy Institute $2011 \operatorname{Rev} 8$（NEIO7－13））
（1）貫通限界厚さの算定（Degen 式及び修正 NDRC 式）
$<$ Degen 式 $>$
$1.52 \leqq \mathrm{X} / \mathrm{d} \leqq 13.42$ の場合

$$
\mathrm{e}=\alpha_{\mathrm{e}} \cdot\{0.69+1.29 \cdot(\mathrm{X} / \mathrm{d})\} \cdot \mathrm{d}
$$

$\mathrm{X} / \mathrm{d} \leqq 1.52$ の場合，

$$
\mathrm{e}=\alpha_{\mathrm{e}} \cdot\left\{2.2 \cdot(\mathrm{X} / \mathrm{d})-0.3 \cdot(\mathrm{X} / \mathrm{d})^{2}\right\} \cdot \mathrm{d}
$$

＜修正 NDRC 式＞
$\mathrm{X} / \mathrm{d} \leqq 2.0$ の場合

$$
\mathrm{X} / \mathrm{d}=2 \cdot\left\{\left(12145 / \sqrt{\mathrm{F}_{\mathrm{c}}}\right) \cdot \mathrm{N} \cdot \mathrm{~d}^{0.2} \cdot \mathrm{D} \cdot(\mathrm{~V} / 1000)^{1.8}\right\}^{0.5}
$$

$\mathrm{X} / \mathrm{d} \geqq 2.0$ の場合

$$
\mathrm{X} / \mathrm{d}=\left(12145 / \sqrt{\mathrm{F}_{\mathrm{c}}}\right) \cdot \mathrm{N} \cdot \mathrm{~d}^{0.2} \cdot \mathrm{D} \cdot(\mathrm{~V} / 1000)^{1.8}+1
$$

ここで，
e ：貫通限界厚さ（cm）
$\alpha$ e：低減係数
X ：貫入深さ（ cm ）
d ：設計飛来物直径（ cm ）
Fc：コンクリートの設計基準強度（ $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{2}$ ）
N ：設計飛来物の形状係数
D ：設計飛来物直径密度 $\left(=\mathrm{W} / \mathrm{d}^{3}\right) ~\left(\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{3}\right)$
W ：設計飛来物重量（kgf）
V ：設計飛来物の衝突速度（m／s）
（2）裏面剥離限界厚さの算定（Chang 式）

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{S}=1.84 \cdot \alpha_{\mathrm{s}} \cdot\left(\frac{\mathrm{~V}_{0}}{\mathrm{~V}}\right)^{0.13} \cdot \frac{\left(\frac{\mathrm{~W} \cdot \mathrm{~V}^{2}}{0.0980}\right)^{0.4}}{\mathrm{~d}^{0.2} \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{c}}{ }^{0.4}} \\
& \text { ここで, } \\
& \mathrm{S} \text { : 裏面剥離限界厚さ (cm) } \\
& \alpha \text { s: 低減係数 } \\
& \mathrm{V}_{0} \text { : 設計飛来物基準速度 (m/s) } \\
& \text { V : 設計飛来物の衝突速度 (m/s) } \\
& \text { W : 設計飛来物重量 (kgf) } \\
& \text { d : 設計飛来物直径 ( } \mathrm{cm} \text { ) } \\
& \text { f c’: コンクリートの設計基準強度 (kgf/cm²) }
\end{aligned}
$$

3．評価式における入力値
各評価式に用いる入力値を表3－1 及び表3－2に示す。

表 3－1 貫通限界厚さの算定（Degen 式及び修正 NDRC 式）に用いる入力値（1／2）評価対象建屋：原子炉建屋及び制御建屋

| 記号 | 単位 |  | 定義 | 数値 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| D | $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{3}$ | 設計飛 | 勿直径密度（ $\mathrm{D}=\mathrm{W} / \mathrm{d}^{3}$ ） | 6． $39 \times 10^{-3}$ |
| d | cm | 設計飛 | 物直径 | 27.6 |
| F 。 | $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{2}$ | コンク | ートの設計基準強度 | 330 |
| N | － | 設計飛来物の形状係数 |  | 1． 14 |
| V | m／s | 壁面 | 設計飛来物の衝突速度（水平） | 46.6 |
|  |  | スラブ | 設計飛来物の衝突速度（鉛直） | 16.7 |
| W | kgf | 設計飛来物重量 |  | 135 |
| $\alpha$ e | － | 低減係数 |  | 1.0 |

表 3－1 貫通限界厚さの算定（Degen 式及び修正 NDRC 式）に用いる入力値（2／2）評価対象建屋：タービン建屋

| 記号 | 単位 | 定義 | 数値 |
| :---: | :---: | :--- | :---: |
| D | $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{3}$ | 設計飛来物直径密度 $\left(\mathrm{D}=\mathrm{W} / \mathrm{d}^{3}\right)$ | $6.39 \times 10^{-3}$ |
| d | cm | 設計飛来物直径 | 27.6 |
| $\mathrm{~F} \mathrm{c}_{\mathrm{c}}$ | $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{2}$ | コンクリートの設計基準強度 | 330 |
| N | - | 設計飛来物の形状係数 | 1.14 |
| V | $\mathrm{~m} / \mathrm{s}$ | 設計飛来物の衝突速度（鉛直） | 32.9 |
| W | kgf | 設計飛来物重量 | 135 |
| $\alpha \mathrm{e}$ | - | 低減係数 | 1.0 |

表 3－2 裏面剥離限界厚さの算定（Chang 式）に用いる入力値（1／2）
評価対象建屋：原子炉建屋及び制御建屋

| 記号 | 単位 |  | 定義 | 数値 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| d | cm | 設計飛 | 来物直径 | 27.6 |
| $\mathrm{ff}_{\mathrm{c}}$ ， | $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{2}$ | コンク | Jートの設計基準強度 | 330 |
|  |  | 壁面 | 設計飛来物の衝突速度（水平） | 46.6 |
| V | H／ | スラブ | 設計飛来物の衝突速度（鉛直） | 16． 7 |
| $\mathrm{V}_{0}$ | m／s | 飛来物基準速度 |  | 60.96 |
| W | kgf | 設計飛来物重量 |  | 135 |
| $\alpha_{\text {s }}$ | － | 低減係数 |  | 1.0 |

表 3－2 裏面剥離限界厚さの算定（Chang 式）に用いる入力値（2／2）評価対象建屋：タービン建屋

| 記号 | 単位 | 定義 | 数値 |
| :---: | :---: | :--- | :---: |
| d | cm | 設計飛来物直径 | 27.6 |
| $\mathrm{ff} \mathrm{c}^{\prime}$ | $\mathrm{kgf} / \mathrm{cm}^{2}$ | コンクリートの設計基準強度 | 330 |
| V | $\mathrm{~m} / \mathrm{s}$ | 設計飛来物の衝突速度 $($ 鉛直） | 32.9 |
| $\mathrm{~V}_{0}$ | $\mathrm{~m} / \mathrm{s}$ | 飛来物基準速度 | 60.96 |
| W | kgf | 設計飛来物重量 | 135 |
| $\alpha_{\mathrm{s}}$ | - | 低減係数 | 1.0 |

4．評価式における低減係数及び形状係数
鋼製材については，航空機エンジン以上に剛体であり得ることも想定されるため，柔飛来物に対する低減は考慮せず，修正 NDRC式の形状係数は非常に鋭い場合として 1．14， Degen 式及び Chang 式の低減係数は1．0としている。

既往文献と今回の評価における採用値の比較を表4－1 に示す。

表 4－1 評価式における形状係数及び低減係数

|  | Degen 式 | 修正 NDRC 式 | Chang 式 | 想定飛来物 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | NEI07－13 | 低減係数 $\alpha \mathrm{e}$ | 飛来物の <br> 形状係数 N |  |$\quad$| 大型商用機 |
| :---: |
| のエンジン |

## 【参考文献】

1）構造工学シリーズ 6 構造物の衝撃挙動と設計法，土木学会
2）Experimental Studies on Local Damage of Reinforced Concrete Structures by the Impact of Deformable Missiles Part 4：Overall Evaluation of Local Damage， Kiyoshi Muto，etc．， $10^{\text {th }}$ SMiRT

3．屋外の重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算に関する補足説明資料
3.1 固縛装置の設計における保守性について

## 1．概要

本資料は，女川原子力発電所の屋外の重大事故等対処設備が，設計竜巻の風圧力による荷重に対して，浮き上がり又は横滑りによって設計基準事故対処設備等や同じ機能を有する他の重大事故等対処設備に衝突し，損傷させることのない設計とするため，また，外部事象防護対象施設に対して波及的影響を及ぼさない設計とするため，添付書類「VI－3－別添1－3 屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算の方針」に示している固縛装置の設計における保守性について補足す る資料である。
固縛装置は，竜巻の襲来時において，屋外の重大事故等対処設備の固縛状態を維持するために必要な構造強度を有するよう設計しているが，設計においては，保守性を見込むことで固縛装置 への信頼性を高めるように配慮している。その詳細について説明する。

2．固縛装置設計での保守性
固縛装置の設計において見込んでいる保守性は，保守性を見込む設計段階に応じ，次に示す 3 つに整理することができる。次項において具体的な内容を示す。
（1）荷重算出における保守性
（2）設計竜巻の風速の評価における保守性
（3）許容限界における保守性

3．具体的な保守性について

## 3.1 荷重の算出における保守性

（1）固縛対象設備の受圧面積の設定における保守性
固縛対象設備に作用する横滑り荷重は，次の（3．1）式に示すとおり，設計竜巻の風圧力によ る荷重の受圧面積を用いて算出する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{H}}=\mathrm{W}_{\mathrm{W}}=\mathrm{q} \cdot \mathrm{G} \cdot \mathrm{C} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{i}} \cdots(3.1)
$$

q ：設計用速度圧
G：ガスト影響係数（＝1．0）
C：風力係数
$\mathrm{A}_{\mathrm{i}}$ ：受圧面積（固縛対象設備の側面若しくは正面の見付面積）

この受圧面積は，実際の固縛対象設備の外形面積より大きくなるように，外接する直方体 の面積で近似した最大値を用いており，荷重の算出に保守性を見込んでいる。
固縛装置の強度計算において最も裕度の小さい評価対象部位を有する「可搬型窒素ガス供給装置」における受圧面積の保守性を図 3－1 に示す。

－荷重算出に用いている受圧面積 $\square$部）：60．761m²
－風荷重を受ける部分（実外形）の面積 ：49．660m²

図 3－1 可搬型窒素ガス供給装置の外形図

前述のとおり，荷重算出に用いている受圧面積は風荷重を受けない（風が通り抜ける）部分も含めた面積で算出しており，可搬型窒素ガス供給装置の裕度が最小となる荷重ケースで ある側面においては，荷重算出用の面積と実際の風荷重を受ける面積との比より，1．22（＝ 60．761／49．660）倍の保守性を有している。

他の屋外の重大事故等対処設備の受圧面積においても，同様に実外形よりも大きな面積と して荷重を算出しており，保守性を有している。
（2）固縛対象設備に作用する揚力算出における保守性
固縛対象設備に作用する揚力は，次の（3．2）式にて示すことができる。

$$
\mathrm{F}_{\mathrm{L}}=\frac{1}{2} \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{SA}}{ }^{2} \cdot \mathrm{C}_{\mathrm{L}} \mathrm{a} \cdot \cdot(3.2)
$$

$\rho \quad$ ：空気の密度
$V_{S A}$ ：固縛対象設備に作用する設計竜巻の最大水平風速
$\mathrm{C}_{\mathrm{L}} \mathrm{a}$ ：揚力係数と見付面積の積

ここで，$C_{L}$ a は風洞実験により得られる値であるが，風洞実験を各固縛対象設備に対して行うことは現実的ではないため，固縛対象設備に作用する揚力として（3．2）式で算出される $F_{L}$ を用いることは実用的ではない。

既往の風洞実験等の結果からは，物体の外形により算出される抗力係数と見付面積の積の平均値 $\mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{A}$ は， $\mathrm{C}_{\mathrm{L}} \mathrm{a}$ より大きな値を取ることが確認されていることから，固縛対象設備に作用する揚力として，（3．2）式の $\mathrm{C}_{\mathrm{L}} \mathrm{a}$ を $\mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{A}$ に置換した（3．3）式で算出される揚力 $\mathrm{F}_{\mathrm{L}}$ ， m を用いることで，固縛対象設備に作用する揚力を実際よりも保守的に見積もることができる。
$\mathrm{F}_{\mathrm{L}, \mathrm{m}}=\frac{1}{2} \cdot \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{SA}}{ }^{2} \cdot \mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{A} \cdot$. （3．3）
$\mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{A}$ ：抗力係数と見付面積の積の平均値

固縛対象設備に作用する揚力として $\mathrm{F}_{\mathrm{L}, \mathrm{m}}$ を用いることで，固縛対象設備は実際の揚力よ りも大きな揚力を受け，より飛散しやすい条件にて評価されていることから，揚力の算出に おいて保守性を有している。
（3）動的荷重算出のための摩擦係数に対する保守性
連結材に余長を設けた固繯装置（以下「余長付き固縛装置」という。）は，連結材が展張す ることによる急制動に伴い作用する動的荷重に対する設計を行っている。
動的荷重の算出に当たつては，固縛対象設備の横滑り時に固縛対象設備に加わる摩擦力を考慮している。

具体的には，横滑り開始風速，連結材の展張時の固縛対象設備が有する終端速度及び固縛対象設備が停止するまでの静荷重の算出に摩擦力を考慮している。

このときの摩擦力を算出するための摩擦係数は，「道路構造令の解説と運用」に記載される湿潤状態での路面の縦すべり摩擦係数を参考に，以下の値を用いる。

- 静摩擦係数 $\mu \mathrm{s}=0.44$（ $20 \mathrm{~km} / \mathrm{h}$ での走行車両のタイヤと路面の縦すべり摩擦係数）
- 動摩擦係数 $\mu_{\mathrm{d}}=0.29(120 \mathrm{~km} / \mathrm{h}$ での走行車両のタイヤと路面の縦すべり摩擦係数）

余長付き固䋘装置の設計に用いる摩擦係数として，静摩擦係数は，停止している車両を横滑りさせるという事象に対して，走行状態での進行方向の摩擦係数を用いており，動摩擦係数は，高速で走行中の摩擦が少ない走行状態での進行方向の摩擦係数を用いていることから， いずれの摩擦係数の設定においても十分な保守性を有している。
（4）動的荷重算出モデルに摩擦を考慮しないことにおける保守性
動的荷重は，余長付き固縛装置の連結材に弾性的な荷重が作用し，固縛対象設備が停止し たとして算出する。

連結材に発生する動的荷重は，連結材を等価剛性 k を有する弾性体とし，連結材が展張す る時点を $t=0$ とする時間 $t$ の関数として，（3．4）式にて表される。

$$
\begin{align*}
\mathrm{F}_{\mathrm{i}}(\mathrm{t}) & =\mathrm{k} \cdot \mathrm{x}_{\mathrm{RP}}=\mathrm{k} \cdot \mathrm{~B} \sin \left(\sqrt{\frac{\mathrm{k}}{\mathrm{~m}}} \cdot \mathrm{t}\right) \\
& =\sqrt{\mathrm{k} \cdot \mathrm{~m}} \cdot \mathrm{v}_{\mathrm{SA}, \text { OT }} \cdot \sin \left(\sqrt{\frac{\mathrm{k}}{\mathrm{~m}}} \cdot \mathrm{t}\right) \tag{3.4}
\end{align*}
$$

ここで,

Fin ：連結材に発生する動的荷重
k ：連結材の等価剛性
$\mathrm{X}_{\mathrm{R} \mathrm{P}^{2}}$ ：連結材の変位
B ：振幅
m ：固縛対象設備の質量
VSA，OT：連結材が展張した時に固縛対象設備が有する速度（終端速度）

連結材が展張する際には，図 3－2 に示すとおり，固縛対象設備と路面との間に摩擦力が発生するが，余長付き固縛装置の設計においては，摩擦を考慮せずに保守的に動的荷重を算出 している。
固縛対象設備と路面との間に発生する摩擦力を $\mathrm{F}_{\mathrm{f}}$ として（3．4）式に反映すると，摩擦によ る項目が加わることで，連結材に発生する動的荷重（3．5）式にて表される。

$$
F_{i}(t)=k\left(x_{R P}-\frac{F_{f}}{k}\right)=k\left(x_{R P}-\frac{\mu_{d}\left(m \cdot g^{\prime}-F_{L, m}\right)}{k}\right) \cdot \cdots \text { (3.5) }
$$



図 3－2 摩擦力を考慮した動的荷重の算出時の荷重状態

連結材に発生する動的荷重の算出式は，連結材を弹性体とした荷重と変位の関係である。
（3．4）式及び（3．5）式を比較すると，連結材に発生する動的荷重と，固縛対象設備と路面と の間に発生する摩擦力は，作用方向が逆向きであることから，連結材の変位が固縛対象設備 と路面との間に発生する摩擦力 $\mathrm{F}_{\mathrm{f}}$ の作用により変位が小さくなった分，連結材に発生する動的荷重も小さくなることが分かる。
連結材の展張時には，固縛対象設備の自重が揚力よりも大きく摩擦力が発生するため，固縛対象設備と路面との間に発生する摩擦力を考慮せずに連結材に発生する動的荷重を算出す ることは保守性を有している。
（5）動的荷重算出のための連結材の等価剛性における保守性
連結材の等価剛性は連結材の弾性係数から算出している。
連結材の等価剛性は荷重により変化するが，連結材に発生する動的荷重の算出に用いる連結材の弾性係数は，図 3－3に示すとおり，固縛装置に使用する連結材の引張試験によって得 られた結果に対し，使用範囲（許容限界とした規格引張強度までの範囲）において試験結果 よりも大きな弾性係数（ $15785 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ ）となる値を設定している。

また，（3．4）式のとおり，連結材に発生する動的荷重 $\mathrm{F}_{\mathrm{i}}$ は連結材の等価剛性 k と比例関係 にあるため，試験により得られる実際の連結材の等価剛性より大きい等価剛性（硬い材料） を用いることで，連結材に発生する動的荷重も保守的な値となることから，連結材の等価剛性の設定において保守性を有している。

図3－3 連結材の弾性係数の設定について

## 3.2 設計竜巻の風速の評価における保守性

固縛装置の設計において，竜巻風速場モデルはフジタモデルとしている。
図 3－4に示すフジタモデルでの関係式に基づき，各固縛対象設備に作用する風速の時刻歴分布を設定する。


図 3－4 フジタモデルでの竜巻の風速の関係式

フジタモデルでは，固縛対象設備の高さが固縛対象設備に作用する風速に影響し，固縛対象設備に作用する風速の時刻歴分布は固縛対象設備ごとに異なるため，固縛対象設備に作用する風荷重の算出用の風速は，固縛対象設備ごとに設定する。

固縛対象設備に作用する風速の時刻歴分布は，固縛対象設備に最も大きな風速が作用する条件としており，図 3－5に示すとおり，固縛対象設備に対して，設計竜巻が任意の位置から近づ き， t 秒後の固縛対象設備の位置に最大接線方向風速が生じる条件により求めている。

例として，図 3－6に可搬型窒素ガス供給装置に対する設計竜巻の風速の時刻歴分布を示す。


図 3－5 固縛対象設備に作用する風速の時刻歴分布の検討モデル


図 3－6 可搬型窒素ガス供給装置に作用する設計竜巻の風速の時刻歴分布
（1）竜巻の水平風速の向きについて
設計竜巻の水平方向風速の時刻歴分布の形状は図 3－6に示すとおりである。
図 3－5 の検討モデルで分かるように，水平方向風速の向きは，竜巻の進行に応じて変化す る接線方向風速の向きにより変化するため，水平方向風速が固縛対象設備の最大受圧面に対 して常に作用し続けることはないが，本評価においては，設計竜巻による水平風速は常に固縛対象設備の最大受圧面に対して直角方向に作用するとして風荷重を算出することで保守性 を見込んでいる。

風荷重の作用方向に対する検討として，固縛対象設備の軸に対して斜め方向に作用した場合を考える。固縛対象設備に作用する横滑り荷重は，（3．1）式により算出する。

本検討において想定する固縛対象設備は車両とし，進行方向の面を正面，正面に対して直角方向の面（最大受圧面）を側面とする。

風荷重が固縛対象設備の側面に直角方向に作用するケースを図3－7に，斜め（設備の対角線を設定（見かけの見付面積が最大のため））に対して直角方向に作用するケースを図 3－8に示す。
（1）固縛対象設備の側面に対し直角方向に風荷重が作用した場合
（正面方向も同様であるが，最大受圧面となる側面に対してのモデルを示す。） ケース①での風荷重は，図3－7に示す $W_{W(1)}$ となる。
（2）固縛対象設備の対角線に対し，直角方向（斜め方向）に風荷重が作用した場合 （方向は，対角線に対し直角方向だが作用箇所は設備の外面に沿って作用する） ケース（2）での風荷重 $W_{W(2)}$ については，図3－8に示すとおり，斜め方向の風荷重を，
 それらの荷重を合成することで求める。

## ケース① 固縛対象設備の側面に対して，風荷重が直角方向に作用



図 3－7 固縛対象設備の側面直角方向に風荷重が作用したモデル図


図 3－8 固縛対象設備の斜面（対角線）直角方向に風荷重が作用したモデル図

固縛対象設備に作用する横滑り荷重 $W_{W(1)}$ と $W_{W(2) を}$ 整理すると，以下となる。

$$
\begin{aligned}
\mathrm{W}_{\mathrm{W}(2)} & =\sqrt{\mathrm{W}_{\mathrm{W}(2)(\mathrm{X})}{ }^{2}+\mathrm{W}_{\mathrm{W}(2)(\mathrm{Y})}}=\sqrt{(\mathrm{q} \cdot \cos \theta \cdot \mathrm{~L})^{2}+(\mathrm{q} \cdot \sin \theta \cdot \mathrm{~B})^{2}} \\
& =\mathrm{q} \sqrt{(\cos \theta \cdot \mathrm{~L})^{2}+(\sin \theta \cdot \mathrm{B})^{2}}=\mathrm{q} \cdot \mathrm{~L} \sqrt{(\mathrm{~B} / \mathrm{L})^{2} \sin ^{2} \theta+\cos ^{2} \theta}
\end{aligned}
$$

このとき， $\mathrm{B}<\mathrm{L}$ であることから， $\mathrm{B} / \mathrm{L}<1$ であり， $\mathrm{W}_{\mathrm{W}(2)}$ は，

$$
\mathrm{W}_{\mathrm{W}(2)}=\mathrm{q} \cdot \mathrm{~L} \sqrt{(\mathrm{~B} / \mathrm{L})^{2} \sin ^{2} \theta+\cos ^{2} \theta}<\mathrm{q} \cdot \mathrm{~L} \sqrt{\sin ^{2} \theta+\cos ^{2} \theta}=\mathrm{q} \cdot \mathrm{~L}
$$

よって，

$$
\mathrm{W}_{\mathrm{W}(2)}<=\mathrm{q} \cdot \mathrm{~L}=\mathrm{W}_{\mathrm{W}(1)} \quad \cdot \cdot(3.6)
$$

（3．6）式より，固縛対象設備の側面（最大受圧面）に対して直角方向に作用するケース（1）が最も風荷重が大きくなることが分かる。

なお，女川原子力発電所の固縛装置は，正面方向への横滑りに対しても許容限界以下とな る設計としている。
（2）動的荷重算出時の水平方向風速の近似式の設定について
動的荷重の算出に必要な固縛対象設備の終端速度は，図 3－9 に示すとおり，固縛対象設備 の横滑り開始風速から最大風速となるまでを一次式で近似して設定した水平方向風速を用い て算出している。

水平方向風速の近似式の設定に当たつては，近似式による風速が実際の風速よりも高くな るようにしていることから，この近似式により求めた水平方向風速は保守性を有している。


滑り出し風速と，風速の時刻歴分布の最大値の二点を用いた近似（—）とすると，風速の時刻歴分布よりも下回る位置が発生す るため，風速の時刻歴分布の接線を近似（■）に用いることで，保守性を有した風速近似式を採用している。

図 3－9 固縛対象設備の終端速度の算出時の風速近似の設定

## 3.3 許容限界における保守性

固縛装置の設計は，固縛対象設備に設計竜巻の風圧力による荷重が持続的に作用する状態に対して実施し，余長付き固縛装置の場合は，余長が展張して停止させることによる動的荷重が作用する状態についても実施している。

固縛装置の強度評価に用いる許容限界は，静的荷重が作用する場合に比べ，動的荷重では強度が上昇する傾向にある。その材料強度の保守性について以下に示す。
（1）鋼材及びコンクリートの強度
鋼材及びコンクリートの強度は，ひずみ速度の影響を大きく受け，高ひずみ速度下では，静的荷重が作用する場合に比べ，降伏点，引張強さともに上昇することが一般的に知られて いる。

このことは，「建築物の耐衝撃設計の考え方（日本建築学会）」等の多くの文献に記載され ている（図 3－10～図 3－12）。

例えば，一般的な構造用鋼材である SS400 製のアンカーボルト（埋込長 300 mm ）に対し，

可搬型窒素ガス供給装置の固縛装置の連結材展張時の終端速度である約 $2.3 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ の載荷速度 で動的荷重が加わる場合，SS400に発生するひずみ速度は約 7．7／s であるため，SS400の強度 は，静的荷重の試験から規定されている強度に対して約1．39倍上昇する（図 3－12）。

固縛装置の許容限界は，鋼材の強度上昇分を見込まない静的荷重による値を用いているこ とから，鋼材に高いひずみ速度が発生する動的荷重に対しては，鋼材の強度上昇分の保守性 を有している。


図 3－10 鋼材の応力—ひずみ関係に及ぼすひずみ速度の影響 （「建築物の耐衝撃設計の考え方（日本建築学会）」より抜粋）


図 3－11 コンクリートの応力—ひずみ関係に及ぼすひずみ速度の影響 （「建築物の耐衝撃設計の考え方（日本建築学会）」より抜粋）


|  |
| :---: |
|  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |

図 3－12 各種構造用鋼の降伏点のひずみ速度依存性
（「建築物の耐衝撃設計の考え方（日本建築学会）」より抜粋）
（2）連結材（高強度繊維ロープ）の強度
連結材は高強度繊維にて構成されており，許容限界とした規格引張強度は， $\square$ $\mathrm{mm} / \min (=$ $\mathrm{cm} / \mathrm{sec}$ ）の引張速度にて引張試験を行った結果に安全率を考慮して設定した強度 である。引張試験での引張速度は，動的荷重の算出モデルでの連結材の展張する時の固縛対象設備が有する速度 $V_{S A}$（約 $2 \mathrm{~m} / \mathrm{s}\left(=2 \times 10^{2} \mathrm{~cm} / \mathrm{sec}\right)$ ）に比べて小さな速度だが，図 3－13に示すとおり引張速度が上がると引張強度が増大することがメーカにて確認されている。動的荷重の作用による連結材の強度上昇率は約 $\square$倍程度と推測される。

図 3－13 高強度繊維の荷重速度と引張強度の関係

以上より，余長付き固縛装置に対して動的荷重が加わった場合であっても，余長付き固縛装置を構成する各部位の強度は，静的な試験により得られる強度よりも増大する特性を有し ている。

したがって，余長付き固縛装置の設計において，規格等より設定した許容限界を用いるこ とは保守性を有している。
3.2 固縛装置の設計における設備の代表性について

1．概要
女川原子力発電所の屋外の重大事故等対処設備のうち，固縛が必要となる重大事故等対処設備 （以下「固縛対象設備」という。）に設置する固縛装置の強度計算書である添付書類「VI－3－別添 1－3－1 屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算書」においては，固縛対象設備に設置さ れた固縛装置のうち，固縛装置の強度評価の結果，最も裕度の小さい固縛設備を有する固縛対象設備を代表として選定して計算を行っている。

本資料は，代表として選定された固縛装置の代表性について補足する資料である。

2．固縛装置の概要
固縛装置は，固縛対象設備が受ける浮き上がり荷重や横滑り荷重を，連結材（高強度繊維ロー プ）及び固定材（フレノ・リンクボルト，アンカープレート）を介して基礎部で拘束すること
で，固縛対象設備の移動を制限するものである。
固縛対象設備と固縛装置の概要図を図 2－1 に，固縛装置の構成要素を表 $2-1$ に示す。


（上面図）

（固定材詳細図）

図 2－1 固縛対象設備と固縛装置の概要図

表 2－1 固縛装置の構成要素

| 固縛装置構成要素名称 |  | 概念図 | 用途 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{aligned} & \text { 連 } \\ & \text { 綝 } \end{aligned}$ | 高強度繊維ロープ | $\theta-0$ | 固縛対象設備と固縛装置の固定材 をつなぎ，固縛対象設備を拘束する ときに使用する。 |
| $\begin{aligned} & \text { 畕 } \\ & \text { 定 } \\ & \text { } \end{aligned}$ | $\begin{gathered} \text { フレノ・リンク } \\ \text { ボルト } \end{gathered}$ |  | アンカープレートに取付け，リング の部分に連結材を接続し，固縛対象設備を固縛するときに使用する。 |
|  | アンカープレート |  | 基礎部に取付け，フレノ・リンクボ ルトと連結し，固縛対象設備を固縛 するときに使用する。 |
| $\begin{aligned} & \text { 基 } \\ & \text { 䃚 } \end{aligned}$ | アンカーボルト | （接着系アンカーボルト） <br> （埋設アンカーボルト） | 固定材と基礎部を定着させるため に使用する。 |
|  | スラブコンクリート |  | 連結材及び固定材との連結により， スラブコンクリートの重量によっ て，固縛対象設備の浮き上がり及び横滑りを防止するために使用する。 |

## 3．固縛装置の構成

3.1 固縛装置の構成部材の概要

固縛装置を構成する要素の詳細について次に示す。
（1）連結材（高強度繊維ロープ）
連結材は，固縛対象設備と固縛装置の固定材を接続するために用いるもので，サイドロー プの余長の有無の違いはあるが，いずれの固縛対象設備に対しても，図 3－1 に示す高強度繊維ロープを使用する。

また，

を評価対象部位として選定する。
なお，上記の連結材の接続方法（巻付け）や接続部に対する緩み確認の日常管理の運用に ついては，保安規定に定めて管理する。

（高強度繊維ロープ $\phi 30 \mathrm{~mm}$（被覆部）
$\phi 22 \mathrm{~mm}$（被覆無し部））
＊：上記ロープ同士の接続用に以下の径も用いる。
$\phi 16 \mathrm{~mm}$ (被覆部)
$\phi 12 \mathrm{~mm}$ (被覆無し部)

図 3－1 連結材の概要
（2）固定材（フレノ・リンクボルト及びアンカープレート）
固定材のらちフレノ・リンクボルトは，アンカープレートや埋設アンカーボルトに取付 け，リングの部分に連結材（サイドロープ）を接続し，固縛対象設備を固縛するために用い るもので，いずれの固縛対象設備に対しても図3－2に示すフレノ・リンクボルトを使用す る。

また，固定材のうちアンカープレートは，基礎部に取付け，フレノ・リンクボルトと連結 し，固縛対象設備を固縛するために用いるものである。


図 3－2 固定材の概要
（3）基礎部（アンカーボルト）
基礎部のうちアンカーボルトは，アンカープレートと基礎部を定着させるために用いるも のである。いずれの固縛対象設備に対しても，図 3－3 に示すアンカーボルトを使用する。


（埋設アンカーボルト）

図 3－3 基礎部（アンカーボルト）の概要

## 3．2 固縛装置の構成

「3．1固縛装置の構成部材の概要」のとおり，固縛対象設備によって連結材の余長の有無お よび基礎部（アンカーボルト）に違いはあるが，構成要素は同様で，強度評価の方法に関して も同じであることから，代表として選定する固縛装置は，最も裕度の小さい固縛装置とする。

固縛装置の構成を表 3－1 に示す。

表 3－1 固縛装置の構成

| 型式 | 連結材 | 固定材 | 基礎部 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| A | 高強度繊維ロープ <br> （余長あり） | フレノ・リンクボルト <br> アンカープレート | アンカーボルト＊ |
| B | 高強度繊維ロープ <br> （余長なし） | アンカーブレー |  |

注記＊：接着系アンカーボルトと埋設アンカーボルトにより構成される。接着系アンカ ーボルトは，埋設アンカーボルトと比較して，ボルトサイズ及び埋込長さが小 さいため接着系アンカーボルトの評価を実施する。

4．代表とする固縛装置の選定結果
各固縛対象設備の固縛装置に対する評価結果を表4－1 に示す。
固縛装置の強度評価結果より，最も裕度の小さい構成部材は可搬型窒素ガス供給装置の連結材 であり，また，連結材以外の各部材においても可搬型窒素ガス供給装置の固縛装置が最小裕度と なっていることから，代表として選定する固縛装置は可搬型窒素ガス供給装置の固縛装置とする。
表 4－1 固縛対象設備の固縛装置の強度評価結果一覧表（1／4）

| 固縛対象設備 |  | 保管 <br> 場所＊${ }^{1}$ | $\begin{aligned} & \text { 固縛 } \\ & \text { 装置 } \\ & \text { 型式 } \end{aligned}$ | 固縛装置配置数 | 評価結果 |  |  |  |  | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 設備名称 | 区分 |  |  |  | 部位 | 連結材 | $\begin{gathered} \text { フレノ・リンク } \\ \text { ボルト } \end{gathered}$ | アンカープレート | アンカーボルト |  |
| 大容量送水ポンプ（タイプ I ） | 車両型 | （1）（2）（4） | A | 6 | 裕度＊2 | 2.04 | 6． 01 | 4． 52 | 2． 80 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ |  |
| 大容量送水ポンプ（タイプII） | 車両型 | （1）（2）（4） | A | 6 | 裕度＊2 | 1.69 | 4.98 | 4． 12 | 2． 60 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 動的荷重 （横滑り時側面） | 動的荷重 （横滑り時側面） | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ |  |
| ホース延長回収車 | 車両型 | （2）（3）4 | A | 4 | 裕度＊2 | 1.92 | 5.67 | 4． 18 | 2.61 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ |  |
| 原子炬補機代替冷却水系熱交換器ユニット | 車両型 | （1）（3）（4） | A | 8 | 裕度＊2 | 2． 19 | 6． 45 | 7． 24 | 3.03 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (横滑り時側面) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ (\text { (横滑り時側面) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (横滑り時側面) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (横滑り時正面) } \end{gathered}$ |  |
| 可搬型窒素ガス供給装置 | 車両型 | （1）4） | A | 8 | 裕度＊2 | 1． 43 | 4.22 | 3.68 | 2． 18 | 最小裕度 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 動的荷重 $($ 横滑り時側面） | 動的荷重 （横滑り時側面） | 動的荷重 $($ 横滑り時側面） | 動的荷重 （横滑り時側面） |  |
| 電源車 | 車両型 | （2）（34） | A | 4 | 裕度＊2 | 2.05 | 6． 04 | 4． 49 | 2． 80 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \hline \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ |  |
| 電源車（緊急時対策所用） | 車両型 | （5） | A | 4 | 裕度＊2 | 2． 05 | 6． 04 | 4． 49 | 2． 80 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ (\text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ |  |
| タンクローリ | 車両型 | （2）（3）4 | A | 4 | 裕度＊2 | 2． 48 | 7． 29 | 5． 31 | 3． 34 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 動的荷重 （浮上和り時） | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 動的荷重 } \\ \text { (浮上がり時) } \\ \hline \end{gathered}$ |  |

[^1]＊2：固縛対象設備が複数配置される場合には，最小裕度の評価結果を示す。
＊3：評価結果は，「3．3 資機材保管用コンテナ及び小型船舶について」に記載。
表 4－1 固縛対象設備の固縛装置の強度評価結果一覧表（2／4）

| 固縛対象設備 |  | 保管場所＊${ }^{*}$ | $\begin{aligned} & \text { 固縛 } \\ & \text { 装置 } \\ & \text { 型式 } \end{aligned}$ | 固縛装置配置数 | 評価結果 |  |  |  |  | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 設備名称 | 区分 |  |  |  | 部位 | 連結材 | $\begin{gathered} \text { フレノ・リンク } \\ \text { ボルト } \end{gathered}$ | アンカープレート | アンカーボルト |  |
| 取水用ホース | 車両型以外 | （1）（2）（3）4 | B | 2 | 裕度＊${ }^{2}$ | 5． 61 | 16． 52 | 13． 14 | 7.81 | コンテナに格納して保管す るため，コン テナの評価を実施 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 |  |
| 送水用ホース | 車両型以外 | （1）（2）（3）4 | B | 2 | 裕度＊${ }^{2}$ | 5． 61 | 16． 52 | 13． 14 | 7.81 | コンテナに格納して保管す るため，コン テナの評価を実施 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| 注水用ヘッダ | 車両型以外 | （2）（3）（4） | B | 2 | 裕度＊${ }^{2}$ | 6． 72 | 19.77 | 16． 77 | 9． 91 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| 耐熱ホース | 車両型以外 | （1）（3）（4） | B | 2 | 裕度＊2 | 5． 61 | 16． 52 | 13． 14 | 7.81 | コンテナに格納して保管す るため，コン テナの評価を実施 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 |  |
| 除熱用ヘッダ | 車両型以外 | （1）3（4） | － | － | 裕度＊${ }^{2}$ | － | － | － | － | 原子炬補機代替冷却水系熱交換器ユニッ |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － | トの車内に格納されている ため，同車両 の評価で代表 |

注記＊1：①第1保管エリア，（2）第 2 保管エリア，③第3保管エリア，（4）第 4 保管エリア，⑤緊急時対策建屋（北側）
＊ 2 ：固縛対象設備が複数配置される場合には，最小裕度の評価結果を示す。
＊結果は，「3．3資機材保管用コンテナ及び小型船舶について」に記載。
表 4－1 固縛対象設備の固縛装置の強度評価結果一覧表（3／4）

| 固縛対象設備 |  | 保管場所＊${ }^{*}$ | 固縛 <br> 装置 <br> 型式 | 固縛装置配置数 | 評価結果 |  |  |  |  | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 設備名称 | 区分 |  |  |  | 部位 | 連結材 | $\begin{gathered} \text { フレノ・リンク } \\ \text { ボルト } \end{gathered}$ | アンカープレート | アンカーボルト |  |
| 窒素供給用ホース | 車両型以外 | （1）4） | － | － | 裕度＊2 | － | － | － | － | 資機材保管用 コンテナに格納して保管す るため，資機材保管用コン テナの評価を実施＊3 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － |  |
| 室素供給用ヘッダ | 車両型以外 | （1）4） | － | － | 裕度＊${ }^{2}$ | － | － | － | － | 資機材保管用 コンテナに格納して保管す るため，資機材保管用コン テナの評価を実施＊3 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － |  |
| 放水砲 | 車両型以外 | （1）4） | B | 2 | 裕度＊2 | 5． 12 | 15． 07 | 12． 30 | 7． 30 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| 泡消火薬剤混合装置 | 車両型以外 | （1）4） | B | 2 | 裕度＊2 | 5． 55 | 16． 34 | 12.68 | 7． 70 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| シルトフェンス | 車両型以外 | （1）4） | B | 2 | 裕度＊2 | 4． 24 | 12． 48 | 10． 87 | 6． 37 | コンテナに格納して保管す るため，コン テナの評価を実施 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| 小型船舶 | 車両型以外 | （1）（4） | － | － | 裕度＊2 | － | － | － | － | 専用架台に積載して保管するため，専用架台の評価を実施＊3 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － |  |

$* 2:$ 固縛対象設備が複数配置される場合には，最小裕度の評価結果を示す。
＊ 3 ：評価結果は，「3．3 資機材保管用コンテナ及び小型船舶について」に記載。

3． $2-7$
表 4－1 固縛対象設備の固縛装置の強度評価結果一覧表（4／4）

| 固綪対象設備 |  | 保管場所＊${ }^{*}$ | 固縛 <br> 装置 <br> 型式 | 固縛装置配置数 | 評価結果 |  |  |  |  | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 設備名称 | 区分 |  |  |  | 部位 | 連結材 | $\begin{gathered} \text { フレノ・リンク } \\ \text { ボルト } \end{gathered}$ | アンカープレート | アンカーボルト |  |
| 可搬型モニタリングポスト | 車両型以外 | （1）（2）（4） | － | － | 裕度＊2 | － | － | － | － | 資機材保管用 コンテナに格納して保管す るため，資機材保管用コン テナの評価を実施＊${ }^{*}$ |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － |  |
| ブルドーザ | 車両型以外 | （1）（4） | B | 4 | 裕度＊2 | 7.62 | 22.42 | 20.97 | 12． 06 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | $\begin{aligned} & \text { 浮き上がり方向 } \\ & + \text { +横滑り側面方向 } \end{aligned}$ | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| バックホウ | 車両型以外 | （1）4） | B | 5 | 裕度＊2 | 5.61 | 16． 52 | 14.63 | 8． 53 |  |
|  |  |  |  |  | 荷重 | 浮き上がり方向 <br> ＋横滑り側面方向 | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 | $\begin{aligned} & \text { 浮き上がり方向 } \\ & + \\ & + \text { 横滑り側面方向 } \\ & \hline \end{aligned}$ | 浮き上がり方向 ＋横滑り側面方向 |  |
| 給油用ホース | 車両型以外 | （2）（3）4 | － | － | 裕度＊2 | － | － | － | － | タンクローリ の車内に格納 されているた め，同車両の評価で代表 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － |  |
| 軽油払出用ホース | 車両型以外 | （2）（3）4 | － | － | 裕度＊2 | － | － | － | － | タンクローリ の車内に格納 されているた め，同車両の評価で代表 |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － |  |
| 代替気象観測設備 | 車両型以外 | （2）（4） | － | － | 裕度＊2 | － | － | － | － | 資機材保管用 コンテナに格納して保管す |
|  |  |  |  |  | 荷重 | － | － | － | － | るため，資機材保管用コン テナの評価を実施＊3 |

[^2]＊2：固縛対象設備が複数配置される場合には，最小裕度の評価結果を示す。
－使価結果は，「3．3資機材保管用コンテナ及び小型船舶について」に記載。
3.3 資機材保管用コンテナ及び小型船舶について

## 1．概要

添付書類「VI－3－別添 1－3－1 屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算書」においては，設計竜巻の風圧力による荷重に対して同様の強度評価を行っている資機材保管用コンテナ及び小型船舶のうち，強度評価の結果，最も裕度の小さい第 2 保管エリアの資機材保管用コンテナを代表として選定して計算を行っている。

本資料は，代表として選定された第 2 保管エリアの資機材保管用コンテナの代表性について補足するとともに，資機材保管用コンテナ及び小型船舶に対して，固縛装置の設置の要否を含む対応方針について補足する資料である。

2．資機材保管用コンテナ及び小型船舶の概要
窒素供給用ホース，窒素供給用ヘッダ，可搬型モニタリングポスト及び代替気象観測設備は，他の屋外の重大事故等対処設備とは異なり，図 2－1 に示す資機材保管用コンテナに保管としてい る。資機材保管用コンテナと内包する固縛対象設備の関係を表 2－1に示す。

また，小型船舶は，図 2－2 に示すとおり固定用ベルトにて専用架台に固定した状態で保管して いる。

なお，資機材保管用コンテナ及び小型船舶の専用架台は，基礎部（アンカーボルト）で支持す ることで，地震によって保管する重大事故等対処設備の有する機能を損なうことがないように構造設計を行っている。


（ $\mathrm{A}-\mathrm{A}$ 断面）

（ $\mathrm{B}-\mathrm{B}$ 断面）

図 2－1 資機材保管用コンテナの概要図

$$
\text { 3. } 3-1
$$



図2－2 小型船舶の概要図

表 2－1 資機材保管用コンテナに内包する固縛対象設備

| 資機材保管用コンテナ | 保管場所 | 内包する固縛対象設備 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 資機材保管用コンテナ① | 第 1 保管 エリア | －可搬型モニタリングポスト |  |
| 資機材保管用コンテナ（2） | 第1保管 エリア | - 窒素供給用ホース <br> - 窒素供給用ヘッダ |  |
| 資機材保管用コンテナ③ | 第2保管 <br> エリア | －可搬型モニタリングポスト |  |
| 資機材保管用コンテナ（4） | 第2保管 エリア | －可搬型モニタリングポスト |  |
| 資機材保管用コンテナ⑤ | 第2保管 エリア | －代替気象観測設備 |  |
| 資機材保管用コンテナ⑥ | 第 4 保管 エリア | - 窒素供給用ホース <br> - 窒素供給用ヘッダ |  |
| 資機材保管用コンテナ（7） | 第 4 保管 エリア | －可搬型モニタリングポスト |  |
| 資機材保管用コンテナ（8） | 第 4 保管 <br> エリア | －代替気象観測設備 |  |

3．固縛装置の設置方針
設計竜巻の風圧力による荷重が資機材保管用コンテナ及び小型船舶に作用したときに，コンテ ナ本体及び小型船舶を支持する基礎部（アンカーボルト）の強度評価を行い，コンテナ本体及び小型船舶が飛散するか否かにより固縛装置の設置の要否を判定する。

なお，小型船舶については，設計竜巻の風圧力による荷重により，小型船舶のみが専用架台か ら外れて飛散することがないことを確認している（別紙 1 参照）ことから，専用架台の飛散評価 を行うことにより小型船舶の飛散について判定する。

コンテナ本体及び小型船舶が飛散する場合は，他の屋外の重大事故等対処設備と同様の固縛装置を設置する。

4．評価方針及び許容限界
資機材保管用コンテナ及び小型船舶の強度評価は，設計竜巻の風圧力による荷重が資機材保管用コンテナ及び小型船舶に作用することにより基礎部（アンカーボルト）に発生する荷重が許容限界に収まることを碓認する。

資機材保管用コンテナ及び小型船舶は，資機材保管用コンテナ及び小型船舶に作用した風荷重 に対して基礎部（アンカーボルト）にて抵抗する構造は同様であり，強度評価の方法についても同様である。
（1）荷重の算定
作用する荷重は，添付書類「VI－3－別添 1－3 屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算の方針」に示すとおりとする。

なお，資機材保管用コンテナ及び小型船舶の自重は，設計竜巻の風圧力による荷重の影響 を打ち消す方向に作用することから，強度評価に当たっては考慮しない。
a．風圧力による荷重
設計竜巻の風圧力による荷重は，「建築基準法施行令」及び「日本建築学会 建築物荷重指針•同解説」に準拠して，次に示すとおり $\mathrm{W}_{\mathrm{w}}$ とする。

$$
\mathrm{W}_{\mathrm{w}}=\mathrm{q} \cdot \mathrm{G} \cdot \mathrm{C} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{i}}
$$

q ：設計用速度圧
G ：ガスト影響係数（＝1．0）
C ：風力係数
$\mathrm{A}_{\mathrm{i}}$ ：受圧面積（固縛対象設備の見付面積の最大値）

$$
\mathrm{q}=\frac{1}{2} \cdot \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{SA}}{ }^{2}
$$

$\rho$ ：空気の密度
$V_{\text {SA }}$ ：資機材保管用コンテナ及び小型船舶に作用する最大水平風速
b．揚力
資機材保管用コンテナ及び小型船舶に作用する揚力は，添付書類「VI－3－別添 1－3 屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算の方針」に示すとおり，保守的に設定された揚力 $\mathrm{F}_{\mathrm{L}, \mathrm{m}}$ を用い，以下の式にて算出する。

$$
\mathrm{F}_{\mathrm{L}, \mathrm{~m}}=\frac{1}{2} \cdot \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{SA}} 2 \cdot \mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{~A}=\mathrm{m}\left(\frac{1}{2} \cdot \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{SA}} 2 \cdot \frac{\mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{~A}}{\mathrm{~m}}\right)
$$

なお， $\mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{A} / \mathrm{m}$ は空力パラメータであり，以下の式にて算出する。

$$
\frac{\mathrm{C}_{\mathrm{D}} \mathrm{~A}}{\mathrm{~m}}=\frac{1}{3} \cdot \frac{\left(\mathrm{C}_{\mathrm{D} 1} \cdot \mathrm{~A}_{1}+\mathrm{C}_{\mathrm{D} 2} \cdot \mathrm{~A}_{2}+\mathrm{C}_{\mathrm{D} 3} \cdot \mathrm{~A}_{3}\right)}{\mathrm{m}}
$$

（2）許容限界
アンカーボルトの許容限界は，設計竜巻の風圧力による荷重に対し，アンカーボルトの破断が生じない設計とし，アンカーボルトが容易に取替できる部材ではないことも配慮し，短期許容応力度を許容限界とする。

## 5．評価方法

## 5.1 計算モデル

資機材保管用コンテナ及び小型船舶に設計竜巻の風圧力による荷重が作用し，浮き上がり及 び転倒の荷重状態を考慮して，図 5－1 及び図 5－2 に示す計算モデルにて，作用する方向の荷重 に対して，アンカーボルトに発生する荷重を算定し評価を行う。


図 5－1 資機材保管用コンテナの計算モデル図


図 5－2 小型船舶の計算モデル図

## 5．2 計算手法

## 5．2．1 資機材保管用コンテナ

（1）アンカーボルトに作用する荷重揚力によりアンカーボルト 1 本当たりに生じる引張力 $\mathrm{P}_{1}$ は，以下の式により算出する。 $\mathrm{P}_{1}=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{L}, \mathrm{m}}}{\mathrm{N}}$

N ：アンカーボルトの全本数

風荷重による転倒モーメントによりアンカーボルト 1 本当たりに生じる引張力 $\mathrm{P}_{2}, ~ \mathrm{P}_{3}$ は以下の式により算出する。この時，風荷重の作用位置は保守的に資機材保管用コンテナの頂部位置に設定する。

$$
\begin{gathered}
\mathrm{P}_{2}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{W}} \cdot \mathrm{H}}{\mathrm{~L}_{1} \cdot \mathrm{n}_{1}} \quad(\text { 側面方向からの風荷重 }) \\
\mathrm{P}_{3}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{W}} \cdot \mathrm{H}^{2}}{\mathrm{~L}_{2} \cdot \mathrm{n}_{2}} \quad \text { (正面方向からの風荷重) }
\end{gathered}
$$

H：風荷重の作用位置（基礎面よりコンテナ頂部までの高さ）
$\mathrm{n}_{1}$ ：側面方向からの風荷重による転倒モーメントに抵抗する引張側のアンカー ボルト本数
$\mathrm{n}_{2}$ ：正面方向からの風荷重による転倒モーメントに抵抗する引張側のアンカー ボルト本数
$\mathrm{L}_{1}$ ：側面方向の風荷重に抵抗するボルトと支点位置となる最外縁ボルト間の距離（図5－1 参照）
$\mathrm{L}_{2}$ ：正面方向の風荷重に抵抗するボルトと支点位置となる最外縁ボルト間の距離（図 5－1 参照）

風荷重によりアンカーボルト 1 本当たりに生じるせん断力 $\mathrm{Q}_{1}$ ， $\mathrm{Q}_{2}$ は，以下の式により算出する。

$$
\left.\mathrm{Q}_{1}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{w}}}{\mathrm{~N}} \quad(\text { 側面方向からの風荷重 }) \quad \mathrm{Q}_{2}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{w}}}{\mathrm{~N}} \quad \text { (正面方向からの風荷重 }\right)
$$

（2）引張に関する検討
アンカーボルト 1 本当たりに生じる引張力 P は，以下による。

$$
\mathrm{P}=\max \left(\mathrm{P}_{1}+\mathrm{P}_{2}, \mathrm{P}_{1}+\mathrm{P}_{3}\right)
$$

アンカーボルトの降伏により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容引張力 P a 1 は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a} 1}=\phi_{1} \cdot{ }_{\mathrm{s}} \sigma_{\mathrm{pa}} \cdot \mathrm{~s} \mathrm{c}^{\mathrm{a}} \cdot 10^{-3}
$$

定着したコンクリートのコーン状破壊により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容引張力 $\mathrm{P}_{\mathrm{a} 2}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a} 2}=\phi_{2} \cdot{ }_{\mathrm{c}} \sigma_{\mathrm{t}} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{c}} \cdot 10^{-3}
$$

アンカーボルトの頭部支圧応力度により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容引張力 $\mathrm{P}_{\mathrm{a}}$ 3は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a} 3}=\mathrm{f}_{\mathrm{n}} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{o}} \cdot 10^{-3}
$$

アンカーボルト 1 本当たりの短期許容引張力 P a は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a}}=\min \left(\mathrm{P}_{\mathrm{a} 1}, \mathrm{P}_{\mathrm{a} 2}, \mathrm{P}_{\mathrm{a} 3}\right)
$$

（3）せん断に関する検討
アンカーボルトに生じるせん断力 Q は，以下による。

$$
\mathrm{Q}=\mathrm{Q}_{1}, \quad \mathrm{Q}_{2}
$$

アンカーボルトのせん断強度により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 Qa1は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 1}=\phi_{1} \cdot \sigma_{\mathrm{s}} \mathrm{qa}_{\mathrm{s} \mathrm{c}} \mathrm{a} \cdot 10^{-3}
$$

定着した躯体の支圧強度により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 Qa2は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 2}=\phi_{2} \cdot{ }_{\mathrm{c}} \sigma_{\mathrm{q} \mathrm{a}} \cdot \text { s c } \mathrm{a} \cdot 10^{-3}
$$

せん断力に対するコーン状破壊面の有効投影面積 $\mathrm{A}_{\mathrm{q} \mathrm{c}}$ は，アンカーボルトのへりあき寸法をcとすると以下の式により算定する。

$$
\mathrm{A}_{\mathrm{q} \mathrm{c}}=0.5 \cdot \pi \cdot \mathrm{c}^{2}
$$

定着した躯体のコーン状破壊により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 Qa3は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 3}=\phi_{2} \cdot{ }_{\mathrm{c}} \sigma_{\mathrm{t}} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{q} \mathrm{c}} \cdot 10^{-3}
$$

アンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 $\mathrm{Q}_{\mathrm{a}}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a}}=\min \left(\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 1}, \mathrm{Q}_{\mathrm{a} 2}, \mathrm{Q}_{\mathrm{a} 3}\right)
$$

（4）引張とせん断を同時に受ける場合に関する検討
コンクリートに埋め込まれるアンカーボルトとしての引張力とせん断力の組合せ力に対す る検定は，「各種合成構造設計指針•同解説」に基づき，以下の式によって行う。

$$
\left[\frac{\mathrm{P}}{\mathrm{P}_{\mathrm{a}}}\right]^{2}+\left[\frac{\mathrm{Q}}{\mathrm{Q}_{\mathrm{a}}}\right]^{2} \leq 1
$$

## 5．2．2 小型船舶

（1）アンカーボルトに作用する荷重
揚力によりアンカーボルト 1 本当たりに生じる引張力 $\mathrm{P}_{1}$ は，以下の式により算出する。

$$
P_{1}=\frac{F_{L, m}}{N}
$$

N ：引張力・せん断を受けるアンカーボルトの本数
連結材の固定8箇所 $\times 4$ 本 $=32$ 本

風荷重による転倒モーメントによりアンカーボルト 1 本当たりに生じる引張力 $\mathrm{P}_{2}, \mathrm{P}_{3}$ は以下の式により算出する。この時，風荷重の作用位置は保守的に小型船舶の頂部位置に設定する。

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{P}_{2}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{W}} \cdot \mathrm{H}}{\mathrm{~L}_{1} \cdot \mathrm{n}_{1}} \quad \text { (側面方向からの風荷重) } \\
& \mathrm{P}_{3}=\frac{\mathrm{W}_{\mathrm{w}} \cdot \mathrm{H}}{\mathrm{~L}_{2} \cdot \mathrm{n}_{2}} \quad \text { (正面方向からの風荷重) }
\end{aligned}
$$

H ：風荷重の作用位置（基礎面より小型船舶の頂部までの高さ）
$\mathrm{n}_{1}$ ：側面方向からの風荷重による転倒モーメントに抵抗する引張側のアンカ ーボルト本数
$\mathrm{n}_{2}$ ：正面方向からの風荷重による転倒モーメントに抵抗する引張側のアンカ ーボルト本数
$\mathrm{L}_{1}$ ：側面方向の風荷重に抵抗するボルトと支点位置となる最外縁ボルト間の距離（図5－2参照）
$\mathrm{L}_{2}$ ：正面方向の風荷重に抵抗するボルトと支点位置となる最外縁ボルト間の距離（図5－2参照）

風荷重によりアンカーボルト 1 本当たりに生じるせん断力 $Q_{1}, ~ Q_{2}$ は，以下の式により算出する。

$$
Q_{1}=\frac{W_{W}}{N} \quad\left(\text { 側面方向からの風荷重) } \quad Q_{2}=\frac{W_{W}}{N}\right. \text { (正面方向からの風荷重) }
$$

（2）引張に関する検討
アンカーボルトの降伏引張耐力に関する検討は以下による。
アンカーボルトの有効断面積 $\mathrm{A} \mathrm{A}_{\mathrm{e}}$ は，以下の式により算定する。

$$
{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~A}_{\mathrm{e}}={ }_{\mathrm{A}} \alpha \cdot \frac{\pi \cdot{ }_{\mathrm{A}^{\mathrm{d}}{ }_{\mathrm{a}}^{2}}^{4}}{4}
$$

アンカーボルト 1 本当たりに生じる引張力 P は，以下による。

$$
\mathrm{P}=\max \left(\mathrm{P}_{1}+\mathrm{P}_{2}, \mathrm{P}_{1}+\mathrm{P}_{3}\right)
$$

アンカーボルトの降伏により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容引張力 $\mathrm{P}_{\mathrm{a}} \mathrm{I}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a} 1}=\phi_{1} \cdot \mathrm{~s}_{\mathrm{s}}^{\sigma}{ }_{\mathrm{pa}} \cdot \mathrm{sc}_{\mathrm{a}} \cdot 10^{-3}
$$

アンカーボルトの付着力により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容引張力 $\mathrm{P}_{\mathrm{a}}$ a は，以下の式により算定する。

$$
\begin{gathered}
\mathrm{P}_{\mathrm{a} 3}=\phi_{3} \cdot \tau_{\mathrm{a}} \cdot \pi \cdot{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~d}_{\mathrm{a}} \cdot{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{ce}} \cdot 10^{-3} \\
\mathrm{~A}_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{ce}}={ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}}-2 \cdot{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~d}_{\mathrm{a}} \\
\mathrm{~A}_{\mathrm{e}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}}={ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}-{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~d}_{\mathrm{a}}
\end{gathered}
$$

アンカーボルトにおける付着強度 $\tau$ a は以下の式により算定する。

$$
\tau_{\mathrm{a}}=\alpha_{1} \cdot \alpha_{2} \cdot \alpha_{3} \cdot \tau_{\mathrm{bavg}}
$$

アンカーボルトのへりあき及びアンカーボルトのピッチによる付着強度の低減係数 は以下の式により算定する。

$$
\begin{aligned}
& \quad \alpha_{\mathrm{n}}=0.5 \cdot\left(\mathrm{C}_{\mathrm{n}} /{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}}\right)+0.5 \\
& \quad{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}}={ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}-{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~d}_{\mathrm{a}} \\
& \text { ここで, } \\
& \quad\left(\mathrm{C}_{\mathrm{n}} / \mathrm{A}_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}}\right) \geqq 1.0 \text { の場合は, }\left(\mathrm{C}_{\mathrm{n}} / \mathrm{A}_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}}\right)=1.0 \\
& \quad{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~L}_{\mathrm{e}} \geqq 10_{\mathrm{A}} \mathrm{~d}_{\mathrm{a}} \text { の場合は, } \quad \mathrm{A}_{\mathrm{e}}=10_{\mathrm{A}} \mathrm{~d}_{\mathrm{a}} \text { とする。 }
\end{aligned}
$$

アンカーボルト 1 本当たりの短期許容引張力 $\mathrm{P}_{\mathrm{a}}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{P}_{\mathrm{a}}=\min \left(\mathrm{P}_{\mathrm{a} 1}, \mathrm{P}_{\mathrm{a} 3}\right)
$$

（3）せん断に関する検討
アンカーボルトに生じるせん断力Qは，以下による。

$$
\mathrm{Q}=\mathrm{Q}_{1}, \quad \mathrm{Q}_{2}
$$

アンカーボルトのせん断強度により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 $\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 1}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 1}=\phi_{1} \cdot{ }_{\mathrm{s}}^{\sigma} \underset{\mathrm{q} \text { a }}{ } \cdot \mathrm{A}_{\mathrm{e}} \mathrm{~A}_{\mathrm{e}} \cdot 10^{-3}
$$

定着した躯体の支圧強度により決定されるアンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 $\mathrm{Q}_{\mathrm{a}_{2}}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 2}=\phi_{2} \cdot{ }_{\mathrm{c}}{ }_{\mathrm{qa}} \cdot{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~A}_{\mathrm{e}} \cdot 10^{-3}
$$

せん断力に対するコーン状破壊面の有効投影面積 $\mathrm{A}_{\mathrm{q} \mathrm{c}}$ は，アンカーボルトのへりあき寸法を c とすると以下の式により算定する。

$$
\mathrm{A}_{\mathrm{q} \mathrm{c}}=0.5 \cdot \pi \cdot \mathrm{c}^{2}
$$

定着した躯体のコーン状破壊により決定されるアンカーボルト1本当たりの許容せん断力 $\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 3}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 3}=\phi_{2} \cdot{ }_{\mathrm{c}}^{\sigma}{ }_{\mathrm{t}} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{q} \mathrm{c}} \cdot 10^{-3}
$$

アンカーボルト 1 本当たりの許容せん断力 $Q_{\mathrm{a}}$ は，以下の式により算定する。

$$
\mathrm{Q}_{\mathrm{a}}=\min \left(\mathrm{Q}_{\mathrm{a} 1}, \mathrm{Q}_{\mathrm{a} 2}, \mathrm{Q}_{\mathrm{a} 3}\right)
$$

（4）引張とせん断を同時に受ける場合に関する検討
コンクリートに埋め込まれるアンカーボルトとしての引張力とせん断力の組合せ力に対す る検定は，「各種合成構造設計指針•同解説」に基づき，以下の式によって行う。

$$
\left[\frac{\mathrm{A}_{\mathrm{H}}+{ }_{\mathrm{A}} \mathrm{~T}_{\mathrm{V}}}{\mathrm{P}_{\mathrm{a}}}\right]^{2}+\left[\frac{\mathrm{A}^{\mathrm{Q}}}{\mathrm{Q}_{\mathrm{a}}}\right]^{2} \leq 1
$$

## 5.3 評価条件

資機材保管用コンテナ及び小型船舶の評価条件を表 5－1 から表 5－4 に示す。

表 5－1 評価条件

| 評価対象 | $V_{\mathrm{D}}$ <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | $\mathrm{V}_{\mathrm{Rm}}$ <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | $\mathrm{R}_{\mathrm{m}}$ <br> $(\mathrm{m})$ | $\mathrm{H}_{\mathrm{i}}$ <br> $(\mathrm{m})$ | $\rho$ <br> $\left(\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{3}\right)$ | g <br> $\left(\mathrm{m} / \mathrm{s}^{2}\right)$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 資機材保管用 <br> コンテナ | 100 | 85 | 30 | 15 | 1.226 | 9.80665 |
| 小型船舶 | 100 | 85 | 30 | 15 | 1.226 | 9.80665 |

表 5－2 評価条件（資機材保管用コンテナ及び小型船舶）（ $1 / 2$ ）

| 評価対象 | W <br> $(\mathrm{m})$ | L <br> $(\mathrm{m})$ | H <br> $(\mathrm{m})$ | G <br> $(-)$ | C <br> $(-)$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 資機材保管用コンテナ（1） | 2.500 | 10.000 | 2.500 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用コンテナ（2） | 2.500 | 10.000 | 2.500 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用コンテナ（3） | 2.400 | 6.000 | 2.650 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用コンテナ（4） | 2.400 | 6.000 | 2.650 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用コンテナ（5） | 2.400 | 6.000 | 2.650 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用コンテテナ（6） | 2.500 | 10.000 | 2.500 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用コンテナ（7） | 2.500 | 6.000 | 2.500 | 1.0 | 1.2 |
| 資機材保管用用コンテナ（8） | 2.500 | 6.000 | 2.500 | 1.0 | 1.2 |

表 5－2 評価条件（資機材保管用コンテナ及び小型船舶）（2／2）

| 評価対象 | $\begin{gathered} \mathrm{C}_{\mathrm{D} 1} \\ (-) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \mathrm{C}_{\mathrm{D} 2} \\ (-) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \mathrm{C}_{\mathrm{D} 3} \\ (-) \end{gathered}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{A}_{1} \\ & \left(\mathrm{~m}^{2}\right) \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{A}_{2} \\ & \left(\mathrm{~m}^{2}\right) \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{A}_{3} \\ & \left(\mathrm{~m}^{2}\right) \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{V} \text { SA } \\ & (\mathrm{m} / \mathrm{s}) \end{aligned}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 資機材保管用コンテナ① | 2.0 | 2． 0 | 2． 0 | 6.250 | 25.000 | 25.000 | 85.7 |
| 資機材保管用コンテナ（2） | 2.0 | 2． 0 | 2.0 | 6.250 | 25.000 | 25.000 | 85.7 |
| 資機材保管用コンテナ③ | 2.0 | 2.0 | 2.0 | 6． 360 | 14． 400 | 15.900 | 87.3 |
| 資機材保管用コンテナ④ | 2.0 | 2． 0 | 2.0 | 6． 360 | 14． 400 | 15.900 | 87.3 |
| 資機材保管用コンテナ⑤ | 2． 0 | 2． 0 | 2.0 | 6． 360 | 14． 400 | 15.900 | 87.3 |
| 資機材保管用コンテナ⑥ | 2． 0 | 2． 0 | 2． 0 | 6.250 | 25.000 | 25.000 | 85.7 |
| 資機材保管用コンテナ（7） | 2． 0 | 2． 0 | 2． 0 | 6． 250 | 15.000 | 15.000 | 85.7 |
| 資機材保管用コンテナ（8） | 2.0 | 2． 0 | 2.0 | 6.250 | 15.000 | 15.000 | 85.7 |
| 小型船舶 | 2.0 | 2． 0 | 2.0 | 1.643 | 10.325 | 6.024 | 78.7 |

表 5－3 評価条件（資機材保管用コンテナ及び小型船舶に作用する荷重）

| 評価対象 | $\begin{aligned} & \mathrm{W}_{\mathrm{W}} \\ & (\mathrm{kN}) \end{aligned}$ |  | $\begin{gathered} \mathrm{F}_{\mathrm{L}, \mathrm{~m}} \\ (\mathrm{kN}) \end{gathered}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 側面 | 正面 |  |
| 資機材保管用コンテナ① | 135.1 | 33.8 | 168.9 |
| 資機材保管用コンテナ（2） | 135.1 | 33.8 | 168.9 |
| 資機材保管用コンテナ③ | 89． 2 | 35.7 | 114． 2 |
| 資機材保管用コンテナ（4） | 89.2 | 35.7 | 114.2 |
| 資機材保管用コンテナ⑤ | 89． 2 | 35.7 | 114.2 |
| 資機材保管用コンテナ⑥ | 135.1 | 33.8 | 168.9 |
| 資機材保管用コンテナ（7） | 81.1 | 33． 8 | 108.9 |
| 資機材保管用コンテナ⑧ | 81.1 | 33.8 | 108.9 |
| 小型船舶 | 27.5 | 7.5 | 45.6 |

表 5－4 評価条件（基礎部（アンカーボルト））（1／2）

| 評価対象 | 評価対象部位 | 材質 | $\begin{gathered} \mathrm{F} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \sigma_{\mathrm{p} \mathrm{p}} \\ \left(\mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right) \end{gathered}$ | $\underset{(\mathrm{mm})}{\mathrm{d}}$ | $\begin{gathered} \mathrm{N} \\ \text { (本) } \end{gathered}$ | $\begin{array}{r} \mathrm{n}_{1} \\ (\text { 本 }) \\ \hline \end{array}$ | $\begin{gathered} \mathrm{n}_{2} \\ \text { (本) } \\ \hline \end{gathered}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 資機材保管用 コンテナ（1） | $\begin{gathered} \text { アンカー } \\ \text { ボルト } \end{gathered}$ | $\begin{aligned} & \text { SNR } \\ & \text { 490B } \end{aligned}$ | 325 | 325 | 24 | 16 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ（2） | アンカー <br> ボルト | $\begin{gathered} \text { SNR } \\ 490 \mathrm{C} \end{gathered}$ | 325 | 325 | 24 | 16 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ（3） | アンカー ボルト | SS400 | 235 | 235 | 20 | 12 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ(4) | アンカー <br> ボルト | SS400 | 235 | 235 | 20 | 12 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ（5） | アンカー ボルト | SS400 | 235 | 235 | 20 | 12 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ(6) | アンカー ボルト | $\begin{gathered} \text { SNR } \\ 490 \mathrm{~B} \end{gathered}$ | 325 | 325 | 24 | 16 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ（7） | アンカー ボルト | $\begin{gathered} \text { SNR } \\ 4900 \end{gathered}$ | 325 | 325 | 20 | 16 | 4 | 4 |
| 資機材保管用 コンテナ（8） | アンカー <br> ボルト | $\begin{gathered} \text { SNR } \\ 490 \mathrm{~B} \end{gathered}$ | 325 | 325 | 20 | 16 | 4 | 4 |
| 小型船舶 | アンカー ボルト | SS400 | 235 | 235 | 16 | 32 | 8 | 4 |

表 5－4 評価条件（基礎部（アンカーボルト））（2／2）

| 評価対象 | $\mathrm{L}_{1}$ <br> $(\mathrm{~mm})$ | $\mathrm{L}_{2}$ <br> $(\mathrm{~mm})$ | $\ell_{\mathrm{e}}$ <br> $(\mathrm{mm})$ | c <br> $(\mathrm{mm})$ | D <br> $(\mathrm{mm})$ | $\mathrm{F}_{\mathrm{c}}$ <br> $\left(\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}\right)$ | $\gamma$ <br> $\left(\mathrm{kN} / \mathrm{m}^{3}\right)$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 資機材保管用 <br> コンテナ（1） | 2460 | 10100 | 400 | 150 | 72 | 21 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ（2） | 2460 | 10100 | 400 | 150 | 72 | 21 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ（3） | 2360 | 6100 | 400 | 150 | 60 | 24 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ（4） | 2360 | 6100 | 400 | 150 | 60 | 24 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ（5） | 2360 | 6100 | 400 | 150 | 60 | 24 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ（6） | 2460 | 10100 | 400 | 150 | 72 | 21 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ 7 | 2460 | 6100 | 400 | 150 | 60 | 21 | 24.0 |
| 資機材保管用 <br> コンテナ 8 | 2460 | 6100 | 400 | 150 | 60 | 21 | 24.0 |
| 小型船舶 | 2950 | 3740 | 204 | 300 | - | 21 | 24.0 |

6．評価結果
（1）基礎部（アンカーボルト）の評価結果
基礎部（アンカーボルト）の評価結果を表 6－1 に示す。
強度評価の結果より，許容限界に対する裕度が最も低い設備は，第 2 保管エリアの資機材保管用コンテナ（3），資機材保管用コンテナ（4）及び資機材保管用コンテナ⑤であることから，強度評価の代表として，第 2 保管エリアの資機材保管用コンテナを選定する。

なお，表 5－2 に示すとおり，上記のコンテナの寸法は同一であり，強度評価の結果も同一 となる。
また，資機材保管用コンテナ及び小型船舶の基礎部（アンカーボルト）に作用する荷重は
許容限界以下であり，資機材保管用コンテナ及び小型船舶は風荷重に対しても固定状態を維持できることから，固縛装置の設置は不要である。

表 6－1 基礎部（アンカーボルト）の評価結果（ $1 / 2$ ）

| 評価対象 | 評価対象部位 | 作用荷重ケース | 引張に関する検討 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  |  | 引張力 <br> （kN） | 許容限界 <br> （kN） |
| 資機材保管用コンテナ（1） | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 45.0 | 110.2 |
| 資機材保管用コンテナ（2） | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 45.0 | 110.2 |
| 資機材保管用コンテナ（3） | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 34.7 | 55.3 |
| 資機材保管用コンテナ（4） | アンカーボルト | 浮き上がり方向 + 横滑り側面方向 | 34.7 | 55.3 |
| 資機材保管用コンテナ⑤ | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 34.7 | 55.3 |
| 資機材保管用コンテナ（6） | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 45.0 | 110.2 |
| 資機材保管用コンテナ（7） | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 27.6 | 76.5 |
| 資機材保管用コンテナ（8） | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 27.6 | 76.5 |
| 小型船舶 | アンカーボルト | 浮き上がり方向＋横滑り側面方向 | 5.2 | 29.1 |

注記＊：引張力，せん断力，引張力とせん断力の組合せに対する裕度のらち最小裕度のみ記載

表 6－1 基礎部（アンカーボルト）の評価結果（2／2）

| 評価対象 | せん断に関する検討 |  | 引張とせん断を同時に受ける場合に関する検討 |  | 裕度＊ | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | せん断力 （kN） | 許容限界 <br> （kN） | $\begin{gathered} \text { 引張力 } \\ + \\ \text { せん断力 } \end{gathered}$ | 許容限界 |  |  |
| 資機材保管用コンテナ① | 8． 5 | 32.6 | 0． 235 | 1.0 | 2． 44 |  |
| 資機材保管用コンテナ（2） | 8.5 | 32.6 | 0． 235 | 1.0 | 2． 44 |  |
| 資機材保管用コンテナ③ | 7.5 | 34.9 | 0． 440 | 1.0 | 1.59 | 最小 <br> 裕度 |
| 資機材保管用コンテナ（4） | 7.5 | 34.9 | 0． 440 | 1.0 | 1.59 | 最小裕度 |
| 資機材保管用コンテナ⑤ | 7.5 | 34.9 | 0． 440 | 1.0 | 1.59 | 最小裕度 |
| 資機材保管用コンテナ⑥ | 8.5 | 32.6 | 0． 235 | 1.0 | 2.44 |  |
| 資機材保管用コンテナ（7） | 5.1 | 32.6 | 0． 155 | 1.0 | 2． 77 |  |
| 資機材保管用コンテナ⑧ | 5.1 | 32.6 | 0． 155 | 1.0 | 2.77 |  |
| 小型船舶 | 0.9 | 24． 7 | 0． 034 | 1.0 | 5.59 |  |

注記＊：引張力，せん断力，引張力とせん断力の組合せに対する裕度のうち最小裕度のみ記載

## 小型船舶の固定用ベルトについて

女川原子力発電所の屋外の重大事故等対処設備のうち小型船舶は，専用架台に固定用ベルトに て固定した状態で保管している。小型船舶の外形図及び保管状況図を図1に示す。

小型船舶の固定用ベルトは，設計竜巻の風圧力による荷重に対して余裕のある設計としてお り，小型船舶が専用架台から外れて飛散することがないことを確認している。評価結果を表1に示す。

：受圧部
図1 小型船舶の外形図及び保管状況図

表1 評価結果

| $\begin{aligned} & \mathrm{V} \text { SA } \\ & (\mathrm{m} / \mathrm{s}) \end{aligned}$ | ガスト影響係 <br> 数G | 風力係数C | 竜巻荷重 $\mathrm{T}^{*}$ <br> （kN） | 許容限界 <br> （kN） | 裕度 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 78.7 | 1． 0 | 1． 2 | 25.3 | 49． 0 | 1.93 |

注記＊：固定用ベルトに加わる竜巻荷重による最大引張荷重
3.4 固縛装置の評価対象部位について

## 1．概要

本資料は，添付書類「VI－3－別添 1－3 屋外重大事故等対処設備の固縛装置の強度計算の方針」 に示す固縛装置を構成する部材の評価対象部位の選定について補足する資料である。

2．固縛装置の構成
固縛装置は，連結材（メインロープ及びサイドロープ），固定材（フレノ・リンクボルト及びア ンカープレート）及び基礎部（アンカーボルト）にて構成している。

固縛対象設備と固縛装置の概要図を図 2－1 に示す。


（上面図）

（固定材詳細図）

図 2－1 固縛対象設備と固縛装置の概要図

3．評価対象部位
固縛装置の評価対象部位は，図 2－1 に示す固縛装置を構成する部材ごとに選定する。
固縛装置のらち連結材（高強度繊維ロープ）は，図3－1 に示すとおり，固縛対象設備外形に沿 つて胴巻きするメインロープ及びメインロープと固定材（フレノ・リンクボルト）を接続するサ イドロープにて構成し，固縛対象設備に対して連結材（接続用も含む。）を組み合わせて取付ける構造としている。

連結材の評価対象部位は，高強度繊維ロープ（ $\phi 22$ ）のうち最厳条件となる位置を選定する。固定材はフレノ・リンクボルト本体及びアンカープレートの各部位を評価対象部位として選定 し，基礎部は，アンカーボルトの各部位を評価対象部位として選定する。

固縛装置の設置イメージを図 3－2 に示す。


図 3－1 連結材の固縛対象設備への設置概要図


図 3－2 固縛装置の設置イメージ
3.1 高強度繊維ロープの接続部について

固縛装置の連結材は，図3－1 に示すように，接続用の高強度繊維ロープ（ $\phi 12$ ）を用いて高強度繊維ロープ（ $\phi 22$ ）同士を接続している。

固縛装置の連結材の評価においては，

高強度繊維ロープ（ $\phi 22$ ）を評価対象としている。
以下に，接続用の高強度繊維ロープに対する引張試験について示す。
（1）引張試験概要
図 3－3に示す試験により，高強度繊維ロープの接続部の破断強度を測定する。

図 3－3 高強度繊維ロープの接続部の引張試験概要図
枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。
（2）試験結果
高強度繊維ロープの接続部の引張試験結果を表 3－1に示す。

表 3－1 高強度繊維ロープの接続部の引張試験結果


以上より，高強度繊維ロープの接続部は，評価対象部位として選定した高強度繊維ロープ （ $\phi 22$ ）の許容限界（規格引張強度）以上の強度を有する。

4．防護対策施設の強度計算に関する補足説明資料
4.1 竜巻防護ネットの衝突解析について

1．はじめに
竜巻防護ネットはネット，防護板及び支持部材で構成され，各構成要素の設計方針及 び評価方針について「VI－3－別添1－2 防護対策施設の強度計算の方針」に示している。 このうち，支持部材については，フレーム，大梁，ゴム支承，可動支承等により構成さ れており，フレームや大梁等の支持部材の主要部材は，認可実績プラントの竜巻防護対策施設における架構等と同様に鋼製であるが，フレームの支持に支承構造を採用し，ま た，支持部材の一部材料にゴム（ゴム支承）を採用している点で，認可実績プラントの竜巻防護対策施設と異なる設計•構造を採用している。

ゴム支承を採用した目的は，ゴム支承のアイソレート機能＊により竜巻防護ネットの固有値をやや長周期化することにより，地震時の海水ポンプ室への反力を低減すること である。一方，竜巻防護ネットの強度計算に関して，設計飛来物である鋼製材の衝突解析においても，飛来物衝突時のゴム支承の影響について適切に考慮する必要がある。

また，フレームと大梁の接続部には，温度変化によるフレームの伸縮を吸収し，変形 による荷重発生を防ぐため，水平変位に追従する可動支承を設置する構造としている。竜巻防護ネットの構成要素のらち，支持部材の強度評価フロー図を図 1－1 に示す。
本資料は，竜巻防護ネットの構造強度評価（衝突解析）の評価方針について，解析モ デルの設定の考え方及び評価に資するゴム支承の鉛直剛性に係る特性試験で得られた知見を踏まえた方針の妥当性について説明し，構造成立性の見通し及びゴム支承剛性のば らつきや飛来物衝突姿勢による影響を確認した結果について示すものである。


図 1－1 支持部材の強度評価フロー図
＊アイソレート機能：ゴム支承のせん断変形により地震時の水平力を効果的に分散する機能

## 2．構造概要

竜巻防護ネット全体及び各構成要素の構造概要について以下に示す。
（1）竜巻防護ネット全体
竜巻防護ネットは，ネット，防護板及び支持部材で構成し，海水ポンプ室補機ポン プエリア上面に設置することで，飛来物が外部事象防護対象施設へ衝突することを防止し，外部事象防護対象施設とネットの離隔を確保することなどにより，ネットにた わみが生じたとしても，外部事象防護対象施設に飛来物を衝突させない構造とする。 また，竜巻防護ネットは，海水ポンプ室躯体に支持される構造とする。

ネットは金網，ワイヤロープ及び接続冶具（支持部及び固定部）により構成され， ネットに作用する荷重をワイヤロープ及び接続治具を介してフレームに伝達し，フレ ームから海水ポンプ室躯体に伝達する構造とする。

金網は，らせん状の硬鋼線を 3 次元的に編み込み，編み込みの方向によって荷重を受け持つ展開方向と展開直角方向の異方性を持ち，支持部材の配置，金網に作用する荷重，金網の有する限界吸収エネルギ及び飛来物衝突時のたわみ量を考慮し，金網の展開方向と展開直角方向の長さの比を考慮して，フレーム内に主金網 2 枚及び補助金網1枚を重ねて設置する構造とする。また，金網に飛来物が衝突した際，ワイヤロー プに瞬間的な大荷重が作用するのを防ぐため，金網の外側の四隅には緩衝材を設置す る構造とする。接続治具（支持部）はターンバックル及びシャックルにより構成され， ワイヤロープを支持する構造とする。接続治具（固定部）は緩衝材の隅角部固定ボル ト及び取付プレートにより構成され，ワイヤロープを支持部材のフレームに固定する構造とする。

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 とする。

ネット及び防護板の支持部材は，フレーム，大梁，可動支承，ゴム支承により構成 され，上載するネット及び防護板を支持する構造とし，支持部材に作用する荷重は，基礎ボルトを介して，海水ポンプ室躯体に伝達する構造とする。また，外部事象防護対象施設に波及的影響を与えないために，支持部材を構成する部材自体の転倒及び脱落を生じない構造とする。竜巻防護ネットの構造計画を表2－1に示す。また，竜巻防護ネットの概要図を図2－1 に，配置図を図2－2 にそれぞれ示す。竜巻防護ネットの西側には原子炉建屋が，北側には防潮壁が，東側には防潮堤がそれぞれ配置されている。

表 2－1 竜巻防護ネットの構造計画（ $1 / 3$ ）

| 構成 | 計画 | の概要 | 説明図 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 要素 | 主体構造 | 支持構造 |  |
| 【位置】 <br> ネット，防護板及び支持部村は，飛来物が侵入した場合に，外部事象防護対象施設に衝突す る可能性のある海水ポンプ室補機ポンプエリア上面に設置する設計としている。 |  |  |  |
| ネット | ネットは，金網，ワイヤロ ープ及び接続治具により構成する。 | ネットに作用す る荷重は，ワイ ヤロープ及び接続治具を介して支持部材に伝達 |  |
| 防護板 | 防護板は鋼製 の鋼板により構成する。 | し，支持部材か ら鉄筋コンクリ <br> ート造の海水ポ ンプ室躯体に伝達する構造とす る。 <br> また，防護板に作用する荷重 | （平面図） |
| 支持 <br> 部材 | 支持部材は， <br> フレーム，大梁，ゴム支承，可動支承によ り構成する。 | は，支持部材に伝達し，支持部材から海水ポン プ室躯体に伝達 する構 造とす る。 | $\qquad$ <br> $(A \sim A$ 矢視） |

表 2－1 竜巻防護ネットの構造計画（2／3）


表 2－1 竜巻防護ネットの構造計画 $(3 / 3)$



竜巻防護ネット取付け状態


図 2－1 竜巻防護ネットの概要図


外部事象防護対象施設

原子炉
建屋


図 2－2 竜巻防護ネットの配置図（平面図•俯瞰図）
（2）ネットの構造概要
飛来物が衝突した際に局部的に生じる衝撃荷重に耐え，変形することにより飛来物 の持つ運動エネルギを吸収し，外部事象防護対象施設への衝突を防止する設計とする。 ネットは，金網，ワイヤロープ及び接続冶具により構成され，金網の 4 辺をワイヤロ ープにより支持し，ワイヤロープはフレームに設置した接続治具にて支持する構造と する。ワイヤロープの端部はターンバックル又はシヤックルを設置し，ターンバック ル又はシャックルをフレームに設置した取付プレートに接続する構造とする。ネット の概要図を図 $2-3$ に示す。

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 枚で構成する。
金網は，電力中央研究所報告書「竜巻飛来物に対する防護ネットの評価手法と対策工法の提案」（研究報告：N13014）及び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。）にて適用性が確認されている評価式及び金網の物性値を用いた設計とす る。ネットを構成する金網，ワイヤロープ及び接続冶具についての構造設計を以下に示す。
a．金網
金網は，らせん状の硬鋼線を山形に折り曲げて列線とし， 3 次元的に交差させて編 み込んだものであり，編み込みの向きにより，展開方向とその直角方向の異方性を有 する。展開方向が主に荷重を受け持ち，展開方向と展開直角方向で剛性や伸び量が異 なるため，これらの異方性を考慮した設計とする。金網は，電中研報告書において， その剛性，最大たわみ時のたわみ角， 1 目合いの破断変位等が確認されている。

金網の寸法は，フレームの主桁及び横補強材の間隔並びに金網の展開方向と展開直角方向の剛性や伸び量の異方性を考慮して，展開方向と展開直角方向の寸法の比（以下「アスペクト比」という。）について，原則として電中研報告書にて適用性が確認さ れている範囲（1：1～2：1）に入るように設計する。
b．ワイヤロープ
ワイヤロープの取付部は，展開方向のワイヤロープと展開直角方向のワイヤロープ で荷重の伝達分布が異なり，さらにワイヤロープの巻き方によりワイヤロープ間の荷重伝達に影響を及ぼす可能性があるため，金網に対して 2 本を L 字に設置することに より，ワイヤロープに作用する荷重が均一となるような設計とする。
c．接続治具（支持部及び固定部）
電中研報告書の評価式を適用するため，衝突試験における試験体と同じ構造を採用 しており，飛来物衝突時に急激な大荷重が作用するのを抑制するために，緩衝材を四隅に設置する設計とする。

接続冶具は，金網への飛来物の衝突により金網からワイヤロープを介して直接作用 する荷重若しくは発生する応力に対して，破断することのない強度を有する設計とす

る。接続治具（支持部）はワイヤロープを支持するターンバックル及びシャックルで あり，接続治具（固定部）は隅角部固定ボルト及びターンバックル又はシャックルを フレームに接続する取付プレートである。


図 2－3 ネットのフレーム取り付け概要図
（3）防護板の構造概要
竜巻防護ネットを構成する防護板は，地震時に発生する変位を踏まえて確保してい るフレーム間のクリアランス並びにフレーム及び海水ポンプ室補機ポンプエリア側壁間のクリアランスから設計飛来物である鋼製材が海水ポンプ室補機ポンプエリア内に侵入しない構造とし，飛来物による衝突に対し，貫通しない部材厚さを確保する設計 とする。防護板の配置概要図を図2－4に示す。


図 2－4 防護板の配置概要図

フレーム及び大梁の構造概要
竜巻防護ネットの支持部材は，フレーム，大梁，可動支承，ゴム支承等により構成 する。このうち，フレームは主桁，横補強材，ブレース等により構成し，上載するネ ット及び防護板を支持する構造とする。また，大梁は海水ポンプ室補機ポンプエリア の南側隔壁上に設置し，海水ポンプ室補機ポンプエリアの北側隔壁と大梁にて，フレ ームを支持する構造とする。フレーム及び大梁は，設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及びその他考慮すべき荷重に対し，飛来物が外部事象防護対象施設に衝突することを防止し，また，上載するネット及び防護板の自重並びにネット，防護板及び支持部材への飛来物の衝突時の荷重に対し，これらを支持する構造強度を有する設計とする。

また，ゴム支承及び可動支承に支持されているフレーム並びにゴム支承に支持され ている大梁は，地震力等によって水平方向の変位が生じることから，他の設備との干渉について考慮する必要がある。そのため，フレーム間及びフレームや大梁と海水ポ ンプ室補機ポンプエリア壁面との間に地震時に発生する変位を踏まえてクリアランス を確保する設計とする。

なお，フレームにはストッパーを取り付け，フレームを支持するゴム支承に期待し ない場合でも，フレームの水平方向移動を拘束し，竜巻防護ネットが落下せず，外部事象防護対象施設に波及的影響を与えない構造とする。フレーム及び大梁の配置概要図を図2－5に示す。


図 2－5 フレーム及び大梁の配置概要図

## ゴム支承及び可動支承の構造概要

支持部材のらちゴム支承及び可動支承については，地震によるフレーム及び大梁の発生応力並びに海水ポンプ室補機ポンプエリア壁面への支点反力を低減•分散させる ことを目的として設置する。支持部材に作用する荷重は，基礎ボルトを介して，海水 ポンプ室躯体に伝達する構造とする。

ゴム支承はフレームと北側隔壁の接続部及び大梁と南側隔壁の接続部に設置する。 フレームと北側隔壁の接続部には，フレーム 1 基に対して，北側隔壁の天面に 2 個の ゴム支承を取り付け，フレームを支持する構造とする。大梁と南側隔壁の接続部は，片側 1 箇所あたり 2 個のゴム支承を取り付けることで，ゴム支承によりフレーム及び大梁を支持する構造とする。

可動支承は大梁とフレームの接続部に設置する。可動支承は南北方向の水平変位に追従し，フレーム 1 基に対して， 2 個の可動支承を取り付けることで，温度変化によ るフレームの伸縮を吸収し，変形による荷重発生を防ぐ構造とする。

ゴム支承及び可動支承は，設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及 びその他考慮すべき荷重に対し，上載するネット及び防護板の自重並びにネット，防護板及び支持部材への飛来物の衝突時の荷重に対し，これらを支持する構造強度を有 する設計とする。竜巻防護ネットの支持構造模式図を図 2－6に示す。

また，竜巻防護ネットに使用するゴム支承は道路橋用ゴム支承であり，地震時水平力分散型ゴム支承に分類される。ゴム支承は，「道路橋示方書•同解説 V 耐震設計編 （平成 14 年 3 月）」（以下「道路橋示方書」という。）に従い，「道路橋支承便覧（平成 16年4月）」（以下「道路橋支承便覧」という。）に則り，設計•製作するものであり， ゴム支承の特性，評価式及び許容値は同規格•基準に従う。ゴム支承の構造図を図2－ 7 に，可動支承の構造図を図2－8に示す。


図 2－6 竜巻防護ネットの支持構造模式図


図2－7 ゴム支承の構造図


図2－8 可動支承の構造図

朹囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

3．設置許可段階における主な説明事項
（1）構造概要
竜巻防護ネットの構造概要について，設置許可段階では以下のとおり説明している。
＞竜巻防護ネットは海水ポンプ室補機ポンプエリア開口部に対し，フレームに取 り付けたネット（金網）を配置することで，飛来物の侵入を阻止し，非常用海水ポンプ等を防護する構造とする。
＞海水ポンプ室補機ポンプエリアの隔壁（南側）は壁厚が薄くフレームを支持で きないため，フレーム支持用の大梁を設置し，この大梁と隔壁（北側）天面に てネット及び防護板を取り付けたフレームを支持する。
＞大梁とフレームとの接続部には可動支承を設置し，ブラケットと大梁の接続部及び隔壁（北側）とフレームとの接続部にはゴム支承を設置する。
＞ゴム支承は，地震により生ずる応力及び反力を低減•分散させることを目的と しており，水平方向の固有周期を長周期側に移動させ応答を下げるとともに，壁面へ伝達させる荷重を分散させる効果を期待する。なお，フレームゴム支承 は， 2 つのらち 1 つ以上の支承が構造強度上の評価方針を満足する設計とする。
＞可動支承は，温度変化によるフレームの伸縮を吸収し，変形による荷重発生を防ぐため，水平変位に追従する機能を有する。
＞また，フレームにはストッパーを取り付けており，フレームを支持するゴム支承に期待しない場合でも，竜巻防護ネットが落下せず，非常用海水ポンプ等に波及的影響を与えない設計とする。
（2）竜巻防護ネットの各部位の設計方針
竜巻防護ネット各部位に対する設計方針については，表3－1 のとおり説明している。 また，別紙1に示すとおり，先行プラントとの設計方針についても比較し，支持構造 に相違はあるが，「竜巻に対する設計の基本方針」，「竜巻防護ネットの設計方針」，「支持部材の設計方針」及び「評価項目」に対して，先行プラントとの相違はないことを確認している。

表 3－1 竜巻防護ネット各部位に対する設計方針＊

|  | 部位の名称 | 設計方針 | 評価項目 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| ネット <br> （金網部） |  | ネットは，設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物によ る衝撃荷重及びその他の荷重に対し，飛来物が非常用海水ポンプ等へ衝突することを防止するために，主要な部材が破断せず，たわみが生じても，非常用海水ポンプ等の機能喪失に至る可能性がある飛来物が非常用海水ポンプ等と衝突しないよう捕捉できる設計とする。 | 吸収エネル <br> ギ評価 |
|  |  | 破断評価 |
|  |  | たわみ評価 |
| 防護板 |  |  | 防護板は，設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物によ る衝撃荷重及びその他の荷重に対し，飛来物が非常用海水ポンプ等へ衝突することを防止するために，飛来物が防護板を貫通せず，非常用海水ポンプ等に波及的影響を与えない設計とする。 | 貫通評価 |
| 支 <br> 持 <br> 部 <br> 材 |  |  | 支持部材は設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物に よる衝撃荷重及びその他の荷重に対し，飛来物が非常用海水ポンプ等へ衝突することを防止するため に，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する機能を維持可能な構造強度を有し，非常用海水ポンプ等に波及的影響を与えないために，支持部材を構成 する部材自体の転倒及び脱落を生じない設計とす る。 | 貫通評価 |
|  | 大梁 | 支持機能評価 |  |
|  | ブラケット |  |  |
|  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ |  |  |
|  | 大梁ゴム <br> 支承 |  |  |
|  | 可動支承 |  |  |
|  | ストッパー |  |  |

注記＊：本表はEPまとめ資料 6 条（竜巻）－別添1－添付 3．7－10 表6抜粋
（3）衝撃荷重に対するゴム支承•可動支承の影響
設置許可段階では，構造成立性の見通しを確認するため，竜巻防護ネットを構成す る支持部材に対し，代表的な飛来物衝突の解析評価を以下の 2 ステップで実施した。各ステップの評価フロー図を図 3－1 に示す。

## 【STEP1】

ゴム支承に支持されるフレームに飛来物が衝突した際の挙動を確認するため，ゴ ム支承の剛性を考慮した衝突解析を実施した。衝突解析は，フレームゴム支承によ る影響が最も大きくなると想定される条件（飛来物姿勢，衝突位置，飛来方向）で

実施し，ゴム支承の影響を考慮した場合において，フレームゴム支承，可動支承が フレームを支持する機能を維持可能な構造強度を有することを確認した。

## 【STEP2】

衝突時の竜巻防護ネットを構成する支持部材の構造成立性を確認するため，以下 の評価を実施した。

STEP2－1：竜巻防護ネットを構成する支持部材（ストッパーを除く）とゴム剛性の結合条件を 3 方向固定（衝撃荷重のピーク値が大きくなると推測される条件）にて衝突解析を行い，構造成立性の確認を行った。

STEP2－2：STEP2－1 はフレームゴム支承に対し非常に厳しい条件であるため，STEP2－ 1 の条件で評価を実施した結果，許容値を満足しない場合には，詳細評価 としてゴム支承の実剛性を考慮した解析条件にて評価を実施した。

STEP2－3：STEP2－2 のフレームゴム支承の評価結果を踏まえて，ストッパーの評価を実施した。ストッパーの評価はゴム剛性の結合条件を自由（ゴム支承によ る荷重の負担は期待せずストッパーに全ての荷重を伝達する条件）とし て衝突解析を行い，構造成立性の確認を行った。


図 3－1 各ステップの評価フロー図＊
（注記＊：本図はEPまとめ資料 6 条（竜巻）－別添1－添付 $3.7-28$ 図 14 抜粋）

また，衝突解析における耐震評価時に用いるせん断剛性の適用性（別紙 2 参照）や，構造成立性の見通し（別紙 3 参照）を踏まえ，詳細設計段階における設計方針（説明事項）について，設置許可段階で以下のとおり整理している（別紙 4 参照）。
（1）詳細設計段階では現実に即した解析モデルとして，ゴム支承の特性を考慮し た解析モデルを適用し，評価を実施する方針とする。
（2）設置許可段階での構造成立性の見通し時に用いた評価フローを組み替え，詳細設計段階の評価フローを設定する。

③可動支承について，設置許可段階における構造成立性の見通し確認において，可動支承近傍へ飛来物が衝突した場合，許容値を超える結果となったため，詳細設計段階では，可動支承のサイズアップやボルトの仕様変更等の対応を行うことで，許容値を満足させる方針とする。
（4）基本ケースによる各部材の設計を実施した後に，不確かさケースの確認とし て，ゴム支承の剛性のばらつきを考慮した解析モデルの設定，衝突姿勢の影響を考慮した衝突解析（飛来物の長辺衝突）を実施し，評価を実施する方針 とする。


図 3－2 詳細設計段階における評価フロー＊
（注記＊：本図はEPまとめ資料 6 条（竜巻）－別添1－添付 3.7 －別紙 6－1 図 1 抜粋）

4．詳細設計段階における設計方針
（1）詳細設計段階における検討の経緯及び概要
「3．設置許可段階における主な説明事項」及び海水ポンプ室の耐震補強計画を踏 まえ，竜巻防護ネットの詳細設計を実施している。検討の経緯及び概要について以下 に示す。
＞海水ポンプ室の詳細設計における構造を，竜巻防護ネットの設計を反映した。具体的には，東西側壁上部への補強梁設置に伴い，海水ポンプ室東西方向開口幅が狭くなったことから，フレーム幅及びフレーム基数の見直しを実施するこ ととした。また，南側隔壁補強を踏まえ，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。
＞設置許可段階では保守的にゴム支承の拘束条件を 3 方向固定として支持部材の構造成立性を確認していたが，詳細設計段階では，ゴム支承剛性に係る特性試験を実施した上で，ゴム支承の拘束条件を 3 方向弾性とし，試験を踏まえた剛性のばらつきを不確かさケースとして影響碓認することとした。このとき，竜巻防護ネットの機能維持の考え方として，設置許可段階では 2 つのフレームゴ ム支承のらち 1 つ以上の支承が構造強度上の評価方針を満足することを確認す るとしていたが，詳細設計段階においては，いずれのゴム支承も許容値を超え ず構造強度上の評価方針を満足させる方針とした。
＞可動支承についても，詳細設計段階においてはサイズアップやボルトの仕様変更等の対応を行い，許容値を満足させる方針とした。
＞いずれの支承部も許容値を満足させる方針としたことに伴い，構造強度評価に おいて，ストッパーに対して竜巻防護ネットの支持機能を期待しない方針とし た。
＞飛来物の衝突姿勢（長辺衝突）による影響について，不確かさケースとして確認する方針とした。
（2）竜巻防護ネットの構造について
（1）を踏まえた，設置許可段階における構造概要との比較を図 4－1 及び表4－1 にそ れぞれ示す。また，表 4－1を踏まえ詳細設計を反映した仕様比較について表 4－2 に示 す。なお，これらの構造変更によって，設置許可段階で説明している竜巻防護ネット の設計方針を変更するものではない。なお，海水ポンプ室補強計画（海水ポンプ室構造物諸元）については，「補足－600－20 屋外重要土木構造物の耐震安全性評価につい て」に示す。


図 4－1 竜巻防護ネット構造概要比較

表 4－1 竜巻防護ネットの構造比較

|  | 設置許可段階 | 詳細設計段階 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| a．フレーム基数変更 | フレーム基数 $\text { : } 5 \text { 基 }$ | フレーム基数 <br> ：4 基 | 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（フレー ム幅を調整）した。 |
| b．大梁の支持位置の変更 | 既設東西隔壁に ブラケットを設置し大梁を支持 | 海水ポンプ室補強計画に合わせ，補強する南側隔壁にて大梁を支持 | 東西側壁補強に伴い東西方向開口幅が狭 くなったこと及び南側隔壁の補強計画を踏まえ，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。 |

表 4－2 竜巻防護ネット主要仕様比較

| 項目 |  | 設置許可段階 | 詳細設計段階 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 総質量 |  | 約 500ton | 約 358ton |
| 全体形状 |  | 約 29 m （東西方向）$\times$ 約 24 m （南北方向）高さ 約 1 m | 約 26 m （東西方向）$\times$ 約 23 m （南北方向）高さ 約 1 m |
| ネット <br> （金網部） | 構成 | 主金網 $\times 2$ 枚 + 補助金網 $\times 1$ 枚 なお，金網はワイヤロープにて 4 辺支持する | 同左 |
|  | 寸法 | 線径：$\phi 4 \mathrm{~mm}$ <br> 目合い寸法：主ネット 50 mm ，補助ネッ <br> ト 40 mm | 同左 |
|  | $\begin{aligned} & \hline \text { 主要 } \\ & \text { 材料 } \end{aligned}$ | 硬鋼線材，亜鉛めつき鋼線 | 同左 |
| フレーム | 数量 | 5 組 | 4 組 |
|  | 寸法 | 長さ×幅×高さ： <br> 約 $23 \mathrm{~m} \times 4.3 \mathrm{~m} \times 1 \mathrm{~m}$ |  長さ $\times$ 幅 $\times$ 高さ <br> 主桁： 約 $23 \mathrm{~m} \times 0.6 \mathrm{~m} \times 1.0 \mathrm{~m}$ <br> 横補強材：約 $5.4 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$  <br>  約 $5.4 \mathrm{~m} \times 0.5 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ <br>  約 $4.3 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ <br>  約 $4.3 \mathrm{~m} \times 0.5 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ <br> ブレース： 約 $5.9 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ <br>  約 $5.9 \mathrm{~m} \times 0.2 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ <br>  約 $6.8 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ <br>  約 $6.8 \mathrm{~m} \times 0.2 \mathrm{~m} \times 0.4 \mathrm{~m}$ |
|  | 主要材料 | SM490A，SM400A，SS400 | 同左 |
| 大梁 | 寸法 | 長さ×幅×高さ： <br> 約 $26 \mathrm{~m} \times 1.5 \mathrm{~m} \times 1.5 \mathrm{~m}$ | 長さ×幅×高さ： <br> 約 $25 \mathrm{~m} \times 1.6 \mathrm{~m} \times 1.3 \mathrm{~m}$ |
|  | $\begin{aligned} & \hline \text { 主要 } \\ & \text { 材料 } \\ & \hline \end{aligned}$ | SM520B，SM490A | SM490A |
| ゴム支承 | 仕様 | 水平力分散型 | 同左 |
|  | 数量 | $\begin{aligned} & \text { 大梁用: } 4 \text { 個 ( } 2 \text { 組 (2 個/組)) } \\ & \text { 隔壁用: } 10 \text { 個 }(5 \text { 組 (2 個/組) }) \text { ) } \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \text { 大梁用: } 4 \text { 個 }(2 \text { 組 ( } 2 \text { 個 } / \text { 組 }) \text { ) } \\ & \text { フレーム用: } 8 \text { 個 }(4 \text { 組 }(2 \text { 個 } / \text { 組 })) \end{aligned}$ |
| 可動支承 | 数量 | 10 個（5 組（2個／組）） | 8 個（4 組（2 個／組）） |
| 防護板 | 材料 | SM400A，SS400 | SM400A |
| $\begin{aligned} & \text { 耐震 } \\ & \text { クラス } \end{aligned}$ | － | C（ S s ） | 同左 |

（3）設置許可段階の設計方針との比較
設置許可段階で説明している設計方針に対する，詳細設計段階での設計方針との相違について，支持部材の一部変更はあるものの，設計方針に変更がないことを確認し た。確認した結果について表 4－3 に示す。なお，詳細について別紙 5 に示す。

表 4－3 設置許可段階の設計方針に対する比較

| 設置許可段階の設計方針 |  |  |  | 詳細設計段階 における方針 との相違 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 部位の名称 | 設計方針 | 評価項目 |  |
| ネット <br> （金網部） |  | ネットは，設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物 による衝撃荷重及びその他の荷重に対し，飛来物 が非常用海水ポンプ等へ衝突することを防止す るために，主要な部材が破断せず，たわみが生じ ても，非常用海水ポンプ等の機能喪失に至る可能性がある飛来物が非常用海水ポンプ等と衝突し ないよう捕捉できる設計とする。 | 吸収エネル <br> ギ評価 | 無し |
|  |  | 破断評価 | 無し |  |
|  |  | たわみ評価 | 無し |  |
|  | 防護板 |  | 防護板は，設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物 による衝撃荷重及びその他の荷重に対し，飛来物 が非常用海水ポンプ等へ衝突することを防止す るために，飛来物が防護板を貫通せず，非常用海水ポンプ等に波及的影響を与えない設計とする。 | 貫通評価 | 無し |
| 支 <br> 持 <br> 部 <br> 材 |  |  | 支持部材は設計竜巻の風圧力による荷重，飛来物 による衝撃荷重及びその他の荷重に対し，飛来物 が非常用海水ポンプ等へ衝突することを防止す るために，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する機能を維持可能な構造強度を有し，非常用海水ポンプ等に波及的影響を与えないために，支持部材を構成する部材自体の転倒及び脱落を生じない設計とする。 | 貫通評価 | 無し |
|  |  | 支持機能評価 |  | 無し |
|  | 大梁 |  |  | 無し |
|  | ブラケット |  |  | ＊ 1 |
|  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ |  |  | 無し |
|  | 大梁ゴム <br> 支承 |  |  | 無し |
|  | 可動支承 |  |  | 無し |
|  | ストッパー |  |  | ＊ 2 |

注記＊1：「2．（6）詳細設計による竜巻防護ネットの構造について」に示す構造により，ブラケットは設置しない。
＊2：いずれの支承部も構造強度上の評価方針を満足する方針とすることから，竜巻防護ネットの支持機能を担う部材としてストッパーに期待しないこととした。ただし，ポンプ点検等によ る竜巻防護ネットのフレームの取付•取外しに起因するゴム支承の損傷の可能性を想定し，道路橋示方書における落橋防止構造の考え方を参考に，自主的にストッパーを設置すること とし，ストッパー設置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について確認する。
（4）詳細設計段階における設計フロー
図 3－2 及び（1）を踏まえ，竜巻防護ネットの衝突解析において基本ケース及び不確 かさケースを設定し評価を実施する。詳細設計段階における竜巻防護ネットの支持部材の評価フロー図を図 4－2 及び表 4－4に示す。また，詳細設計段階における説明事項 に対する対応方針について，別紙 6 に示す。

支持部材の評価に当たり，解析モデルの設定においては，現実に即したゴム支承の特性を踏まえたゴム支承の剛性を設定することとし，特性試験の実施及び試験により得られた知見を踏まえた剛性の設定の考え方について5章に，飛来物の衝突姿勢の考 え方について6章にそれぞれ示す。


注記＊：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 | 基本ケース <br> における設定 | 不確かさケース <br> におる設定 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 解析モデルにおける <br> ゴム支承の剛性 | 設計値を設定 | 不確かさ <br> ケース（1） | 剛性のばらつきを考慮 <br> した値を設定 |
| 衝突解析における <br> 衝突姿勢 | 短辺衝突 | 不確かさ <br> ケース（2） | 長辺衝突による影響を <br> 認 |

図 4－2 詳細設計における竜巻防護ネット支持部材の評価フロー図
表 4－4 詳細設計段階における支持部材に対する構造強度上の性能目標と評価方針（1／2）

|  |  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  |  |  |
|  |  |  | 㘳 <br> 把盐可测把 <br>  <br>  －•入へ・• |
|  |  |  | $\stackrel{\text { 献 }}{\gtrless}$ |
|  |  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  | 的米上入。 6 牛进略 <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  | 的类足入。 6 体进路 <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |
|  |  |  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |  <br>  <br> 一給み上小，要整搵 <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |
|  | 湘山山心。进㿢 <br>  <br> 安出然物渭带筑医把把经入 <br>  <br>  |  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |  <br> 他案四捘一儿 <br> 水品安盗榃 <br>  <br>  <br>  <br>  <br> 思求建 6 \＃パ |
|  |  |  |  |

表 4－4 詳細設計段階における支持部材に対する構造強度上の性能目標と評価方針（2／2）


[^3]5．衝突解析に係るゴム支承の剛性の設定
5.1 ゴム支承剛性の設定方針

衝突解析におけるゴム支承の剛性は，道路橋支承便覧より算出する設計値を基に設定することとする。ここで，支持部材のモデル化については，ゴム支承をばね要素と してモデル化し，ゴム支承の荷重一変位の関係である剛性をばね定数として設定して いる。また，竜巻防護ネット周囲の構造物の設置状況や防護板の設置の考慮により，飛来物はゴム支承には直接衝突せず，フレームに衝突し，ゴム支承に荷重が伝達する。竜巻防護ネットへの飛来物衝突のイメージを図5－1に示す。

ゴム支承のせん断剛性については，各種依存性試験を実施し，衝突解析への適用性 について設置許可段階にて説明している（別紙 2 参照）。詳細設計段階においても，構造変更による影響は軽微であることから，設置許可段階で適用した条件と同様の設定方針とする。

なお，せん断剛性に係る各種依存性試験については「補足－600－12 竜巻防護ネット の耐震構造設計（支承構造）についての補足説明資料」に示す。

一方，鉛直剛性については，竜巻影響評価の特徴を踏まえ，道路橋支承便覧に基づ く設計値の適用性及び支承の不確かさとして考慮すべきばらつきについて検討する必要がある。そのため，鉛直剛性に係る特性試験を実施し，設計値を適用することの妥当性及びばらつき範囲を確認する。衝突解析における鉛直剛性の設定フロー図につい て図 5－2に示す。特性試験の実施及びゴム支承の鉛直剛性の設定に当たつては，飛来物の衝突による影響が大きいと想定する衝突位置•方向を考慮する観点から，図 5－1 に示すゴム支承直上のフレームに飛来物が鉛直衝突するケースについて検討する。


図 5－1 竜巻防護ネットへの飛来物衝突のイメージ


図 5－2 衝突解析における鉛直剛性の設定フロー図
5.2 道路橋支承便覧に基づくせん断剛性及び鉛直剛性の設計値

竜巻防護ネットに採用しているゴム支承の構造諸元を表5－1に示す。ここで，表5－ 1 に示しているせん断剛性及び鉛直剛性は，道路橋支承便覧に基づき，以下の式によ り算出する設計値である。

表 5－1 ゴム支承の構造諸元

| 項目 | 諸元 |
| :---: | :---: |
| 支承種類 | 地震時水平力分散型ゴム支承 |
| ゴム本体種類 | 天然ゴム $(\mathrm{NR})$ |
| ゴム本体有効平面寸法 | $800 \mathrm{~mm} \times 800 \mathrm{~mm}$ |
| 総ゴム厚 |  |
| （ゴム厚 $\times$ 層数） | 192 mm |
| せん断弾性係数 | $1.04 \mathrm{~mm} \times 8$ 層） |

$$
\begin{equation*}
\mathrm{K}_{\mathrm{s}}=\frac{\mathrm{G}_{\mathrm{e}} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{e}}}{\sum \mathrm{t}_{\mathrm{e}}} \tag{5.1}
\end{equation*}
$$

$$
\begin{align*}
& \mathrm{K}_{\mathrm{v}}=\frac{\mathrm{E} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{e}}}{\sum \mathrm{t}_{\mathrm{e}}}  \tag{5.2}\\
& \mathrm{E}=\alpha \cdot \beta \cdot \mathrm{S}_{1} \cdot \mathrm{G}_{\mathrm{e}} \tag{5.3}
\end{align*}
$$

$$
\begin{equation*}
\mathrm{S}_{1}=\frac{\mathrm{A}_{\mathrm{e}}}{2 \cdot(\mathrm{a}+\mathrm{b}) \cdot \mathrm{t}_{\mathrm{e}}} \quad\left(0.5 \leqq \frac{\mathrm{~b}}{\mathrm{a}} \leqq 2.0 \text { のとき }\right) \tag{5.4}
\end{equation*}
$$

ここで，
$\mathrm{K}_{\mathrm{s}}$ ：ゴム支承のせん断剛性（ $\mathrm{N} / \mathrm{mm}$ ）
$K_{\mathrm{v}}$ ：ゴム支承の鉛直剛性（圧縮ばね定数）（ $\mathrm{N} / \mathrm{mm}$ ）
$\mathrm{G}_{\mathrm{e}}$ ：ゴムのせん断弾性係数 $\left(=1.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}\right)$
$\mathrm{A}_{\mathrm{e}}$ ：ゴム支承本体の側面被覆ゴムを除く面積 $\left(\mathrm{mm}^{2}\right)$
$\Sigma \mathrm{t}{ }_{\mathrm{e}}$ ：総ゴム厚（mm）
E：ゴム支承の縦弾性係数（ $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ ）
$\alpha \quad:$ ゴム支承の種類による係数 $\quad(=35)$
$\beta$ ：ゴム支承の平面形状による係数（ $=1.0$ ）
$\mathrm{S}_{1}$ ：一次形状係数
a ：橋軸方向の有効寸法（mm）
b ：橋軸直角方向の有効寸法（mm）
$t \mathrm{e}$ ：ゴム一層の厚さ（mm）

上記のとおり，剛性値はゴム支承の形状によって定まる値であるが，鉛直剛性につ いては，ゴム支承の圧縮性を考慮して定められたものであることが道路橋支承便覧か ら読み取れる。また，ゴム支承の性能の検証として，道路橋支承便覧では圧縮ばね定数が設計値に対して $\pm 30 \%$ 以内であることの確認を要求しており，竜巻防護ネットで用 いるゴム支承においても，製品検査時に圧縮ばね定数の初期ばらつきが設計値の $\pm 30 \%$以内であることを確認することから，この製品初期ばらつきの $\pm 30 \%$ について，鉛直剛性のばらつき範囲設定条件の1つとして考慮することとする。

## 5.3 鉛直剛性に係る特性試験項目整理及び試験方法

「5．1 ゴム支承剛性の設定方針」及び「5．2 道路橋支承便覧に基づくせん断剛性及び鉛直剛性の設計値」を踏まえ，ゴム支承の鉛直剛性に係る特性試験を実施する。試験内容の検討に関して，「道路橋免震用ゴム支承に用いる積層ゴム一試験方法（J I S K 6 4 1 1 ：2 0 1 2 ）」（以下「 J I S K 6 4 1 1 」という。）においては， ゴム支承に期待するアイソレート機能の観点より，主として積層ゴムに対するせん断剛性の各種依存性試験について規定されていることから，試験は，J I S K 6 4 11 及び設置許可段階で実施したせん断剛性の各種依存性試験を参考に，これらの水平（せん断）剛性に係る試験に対して，鉛直剛性に係る試験への適用性を検討し，ま た，設計における適用条件を踏まえて試験項目及び試験条件を設定する。試験項目の比較整理を表 5－2 に，鉛直剛性に係る特性試験項目を表 5－3 にそれぞれ示す。また，各試験の実施フロー図について図5－3に示す。

試験体は，J I S K 6 4 1 1 に従い，各試験項目に対応した標準試験体を用い る。ゴム材料の種別は，実機に適用する G10に対して実施する。試験体諸元を表5－4 に示す。
表 5－2 試験項目の比較

| J I S K 6411 |  |  | せん断剛性に係る特性試験 |  | 鉛直剛性に係る特性試験 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 特性 | 試験項目 | 原理 | 試験内容 | 備考 | 試験内容 | 備考 |
| 圧縮及びせ ん断特性 | 圧縮特性 | 試験体に一定の圧縮力を載荷し た状態での圧縮力ー鉛直変位特性から圧縮剛性を求める。 | － | せん断剛性に関する試験で ないため対象外 | 試験体に一定の圧縮力又は引張力を載荷した状態で荷重－変位曲線から圧縮又は引張剛性 を算出する。また，基準値に対 する測定値の変化率（初期ばら つき）を求める。 | － |
|  | せん断特性 | 試験体に一定の圧縮力を載荷し た状態でせん断変形を与え，せん断特性を求める。 | － | 道路橋支承便覧の基準値を適用するため省略 | － | $\begin{aligned} & \text { 鉛直剛性に関 } \\ & \text { する試験でな } \\ & \text { いため対象外 } \end{aligned}$ |
| せん断特性 の各種依存性 | せん断ひず み依存性 | 試験体に一定圧縮力を載荷した状態で複数水準のせん断変位を与え，せん断特性のせん断ひずみ依存性を求める。 | 圧縮応力 $1 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 相当の圧縮力 を載荷した状態で複数水準の せん断ひずみにおける正負繰返し加振を行い，せん断剛性を算出する。せん断ひずみ 175\％ の測定値を基準として各測定値との変化率を求める。 | － | 試験体に複数水準のせん断ひ ずみを与え保持した状態で，圧縮力又は引張力を載荷し，鉛直荷重－変位曲線から圧縮剛性又 | － |
|  | 圧縮応力度依存性 | 試験体に複数水準の圧縮力を載荷した状態でせん断変位を与え， せん断特性の圧縮応力度依存性 を求める。 | 複数水準の圧縮力を載荷した状態でせん断ひずみ $175 \%$ によ る正負繰返し加振を行い，せん断剛性を算出する。圧縮応力 $1 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 相当の圧縮力時の測定値を基準として，各測定値との変化率を求める。 | － | は引張剛性を算出する。せん断 ひずみ $0 \%$ の測定値を基準と し，各測定値との変化率を求め る。 | － |
|  | 振動数依存性 | 試験体に一定圧縮力を載荷した状態で複数水準の水平振動数の せん断変形を与え，せん断特性の振動数依存性を求める。 | 圧縮応力 $1 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 相当の圧縮力 を載荷した状態で各振動数に てせん断ひずみ $175 \%$ による正負繰返し加振を行い，せん断剛性を算出する。振動数 0.5 Hz の測定値を基準として各測定値 との変化率を求める。 | － | 試験体に複数水準の速度を有 した錘によって圧縮力又は引張力を載荷し，荷重－変位曲線 から圧縮又は引張剛性を算出 する。静的な圧縮又は引張剛性 を基準として，各速度における圧縮又は引張剛性の変化率を求める。 | （以下「速度依存性試験」 という。） |

表 5－2 試験項目の比較

| J I S K 64411 |  |  | せん断剛性に係る特性試験 |  | 鉛直剛性に係る特性試験 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 特性 | 試験項目 | 原理 | 試験内容 | 備考 | 試験内容 | 備考 |
| せん断特性 の各種依存性 | 繰返し数依存性 | 試験体に一定圧縮力を載荷した状態で繰返しせん断変位を連続 して与え，せん断特性の繰返し数 に対する依存性を求める。 | 圧縮応力 $1 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 相当の圧縮力 を載荷した状態でせん断ひず み $175 \%$ による正負繰返し加振 を行い，せん断剛性を算出す る。その後，せん断ひずみ $175 \%$ による正負繰返し加振を50回行い，せん断剛性を算出する。 50 回加振前の測定値を基準と して 50 回加振後の測定値との変化率を求める。 | － | せん断ひずみ $175 \%$ による正負繰返し加振を行う前及び行っ た後の試験体に圧縮力又は引張力を載荷し，荷重－変位曲線 から圧縮又は引張剛性を算出 する。50 回加振前の測定値を基準として 50 回加振後の測定値との変化率を求める。 | － |
|  | 温度依存性 | 試験体を複数水準の温度に保持 して，一定圧縮力を載荷した状態 でせん断変位を与え，せん断特性 の環境温度の変化に対する依存性を求める。 | 各温度で加熱された試験体に圧縮応力 $1 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 相当の圧縮力 を載荷した状態でせん断ひず み $175 \%$ による正負繰返し加振 を行い，せん断剛性を算出す る。 $23^{\circ} \mathrm{C}$ の測定値を基準として各温度におけるせん断剛性と の変化率を求める。 | － | 各温度で加熱された試験体に圧縮力又は引張力を載荷し，荷重－変位曲線から圧縮又は引張剛性を算出する。 $23^{\circ} \mathrm{C}$ の測定値 を基準として各温度における圧縮又は引張剛性との変化率 を求める。 | － |
| 終局特性 | せん断変形性能 | 試験体に一定の圧縮力を載荷し た状態でせん断変形を与え，積層 ゴムが破断又はせん断力ーせん断変位曲線において，せん断力が急激に低下するなどの安定性が失われる限界を求める。 | － | 依存性を求め る試験でない ため対象外 | － | 鉛直剛性に関 する試験でな いため対象外 |
|  | 引張特性 | 試験体にせん断変位 0 又は一定の せん断変形を与えた状態で引張力を加え，その引張力ー引張変位曲線において降伏又は破断が生 じる時点の引張力及びせん断変位を求める。 | － | 道路橋支承便覧の中で確認 されているた め省略 | － | 道路橋支承便覧の中で確認 されているた め省略 |

表 5－2 試験項目の比較

|  | $\begin{aligned} & \text { 甛 } \\ & \text { 舁 } \end{aligned}$ | 1 |  |  <br>  <br> 元，ッド <br> 出 $\Omega$ 肫处 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 下心 <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  | I | I | I |
|  | $\begin{aligned} & \text { 抑 } \\ & \text { 汧 } \end{aligned}$ | 1 | 上飞杪进䋥寝畐裉 0氣心が さが中眼处 |  <br>  <br>  <br>  <br>  HS想和多 |  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |
|  |  |  | I | － | I |
|  |  | 进䅎进溢 <br>  <br> 保心中，き訤 <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  |  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br>  <br> 持出 \＃ <br>  <br>  <br>  | 岷，㤩好心㗪 본 6炶，䢒 <br>  <br>  <br>  6熼中場 <br>  <br> 录㨫甚 上先荌栄 <br> 移水 $\#$ 。 | 为出 8恣尔㥪 $\pm$ in x <br> 㨞心断睍っ 華 6进海扣人㘳抽 5 㓠筎 4 蒾 413 a 6置 $\ddagger$的长 <br>  |
| $\begin{aligned} & n \\ & \curvearrowleft \\ & \curvearrowleft \end{aligned}$ |  |  | $\begin{aligned} & i \\ & 1 \\ & - \\ & i \end{aligned}$ |  |  |
|  |  |  |  |  | 㮦 <br> $\stackrel{\text {＂}}{\text {＂}}$ <br> 首 <br> 些 <br> 燓 |

表 5－3 鉛直剛性に係る特性試験項目

| 試験 | 項目 | 試験内容 | 試験条件 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 圧縮／引張剛性確認試験 | （1）圧縮／引張剛性確認 | 圧縮／引張剛性の実剛性及び初期ばらつきを求め る。 | 試験体数：10体 <br> 圧縮応力度： $0.5 \sim 8.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ <br> 引張応力度： $0.5 \sim-2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ |
| 各種依存性 <br> 試験 | （2）せん断ひ <br> ずみ依存性 | 複数のせん断ひずみを与 えたときの圧縮／引張剛性の依存性を求める。 | 試験体数：1体 <br> せん断ひずみ： $\pm 0, ~ 50 \%, ~ 75 \%, ~ 100 \%$ の 4 水準 |
|  | （3）繰返し数依存性 | 繰返し荷重に対する圧縮 ／引張剛性の依存性を求 める。 | 試験体数： 1 体 繰返し数： 50 回 |
|  | （4）温度依存性 | 使用環境の温度変化に対 する圧縮／引張剛性の依存性を求める。 | 試験体数：1体 <br> 温度：$-20,-10,0,10,23,40^{\circ} \mathrm{C}$ の 6 水準 |
|  | （5）熱老化特性 | 熱老化試験により熱老化前後の圧縮／引張剛性の経年変化を求める。 | 試験体数：1体 <br> 熱老化： $23^{\circ} \mathrm{C} \times 60$ 年相当 |
|  | （6）速度依存性 | ゴム支承が高速で変形し たときの圧縮／引張剛性 を確認する。 | 試験体数：1体 <br> ゴム変形速度：1．0， $1.5,2.0 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ の 3 水準 |



図 5－3 鉛直剛性に係る特性試験の実施フロー図

表 5－4 試験体の諸元

| 試験 | 測定項目 | 試験体 |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 適用規格 | 形状 | せん断弾性係数 |
| （1）圧縮／引張剛性確認 <br> （2）せん断ひずみ依存性 <br> （3）繰返し数依存性 <br> （4）温度依存性 <br> （6）速度依存性 | 圧縮剛性引張剛性 | $\begin{aligned} & \text { J I S K } \quad 64111 \\ & \text { 標準試験体 No. } 3^{*} \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \text { 有効平面寸法 } \\ & 400 \mathrm{~mm} \times 400 \mathrm{~mm} \\ & \\ & \text { 総ゴム厚 } \\ & 54 \mathrm{~mm} \\ & (9 \mathrm{~mm} \times 6 \text { 層 }) \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \mathrm{G} 10 \\ & 1.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2} \end{aligned}$ |
| （5）熱老化特性 |  | $\begin{aligned} & \text { J I S K } \quad 64111 \\ & \text { 標準試験体 No. } 2^{*} \end{aligned}$ | $\begin{aligned} & \text { 有効平面寸法 } \\ & 240 \mathrm{~mm} \times 240 \mathrm{~mm} \\ & \\ & \text { 総ゴム厚 } \\ & 30 \mathrm{~mm} \\ & (5 \mathrm{~mm} \times 6 \text { 層 }) \end{aligned}$ |  |

注記＊：J I S K 6 4 1 1 で寸法等が規定されている試験体（試験項目毎に J I Sに規定されている標準試験体寸法のうち，大きい（実機寸法に近い）供試体を選定。）
（1）圧縮／引張剛性確認試験
試験体に鉛直方向の圧縮及び引張荷重を与えたときの鉛直剛性を求める。試験方法は，圧縮応力度 $0.5 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 程度に相当する鉛直荷重を原点として，圧縮応力度 8． $0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による圧縮試験及び引張応力度 $2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による引張試験を行う。それぞれ の試験において 3 回載荷し， 3 回目の鉛直荷重－鉛直変位曲線から，圧縮及び引張剛性を求める。剛性を算出する応力範囲は，圧縮側は，J I S K 6 4 1 1 及び道路橋支承便覧を参考に $1.5 \sim 6.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とし，引張側は，引張応力度の許容値を基 に $0 \sim 2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とする。試験結果は，（4）温度依存性試験より求めた温度補正式によ って基準温度（ $23^{\circ} \mathrm{C}$ ）相当に補正したものを測定値とする。
（2）せん断ひずみ依存性試験
試験体に複数のせん断ひずみを与え保持した状態で，圧縮方向及び引張方向の鉛直剛性を測定する。試験方法は，せん断ひずみを与えた状態で，圧縮応力度 $0.5 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$程度に相当する鉛直荷重を原点として，圧縮応力度 $8.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による圧縮試験及び引張応力度 $2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による引張試験を実施し，これを各せん断ひずみに対して行う。 それぞれの試験において 3 回載荷し， 3 回目の鉛直荷重 一 鉛直変位曲線から圧縮及 び引張剛性を求める。また，試験に用いる鉛直荷重は，各せん断ひずみにおける試験体の有効支圧面積より算出した圧縮／引張応力度相当の荷重とする。剛性を算出 する応力範囲は，圧縮側は，J I S K 6 4 1 1 及び道路橋支承便覧を参考に1．5
$\sim 6.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とし，引張側は，引張応力度の許容値を基に $0 \sim 2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とする。試験結果は，（4）温度依存性試験より求めた温度補正式によって基準温度（ $23^{\circ} \mathrm{C}$ ）相当に補正したものを測定値とする。圧縮及び引張剛性は，せん断ひずみ $0 \%$ の測定値を基準として，各せん断ひずみにおける測定値との変化率を求める。

## （3）繰返し数依存性試験

試験体に繰返し水平加振 50 回を与えたときの鉛直剛性の依存性を求める。試験方法は 50 回加振試験の前に圧縮応力度 $0.5 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 程度に相当する鉛直荷重を原点と して，圧縮応力度 $8.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による圧縮試験及び引張応力度 $2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による引張試験を行う。それぞれの試験において 3 回載荷し， 3 回目の鉛直荷重 一 鉛直変位曲線 から鉛直剛性を求める。その後，50回加振試験後に同様の試験を実施し，圧縮及び引張剛性を求める。剛性を算出する応力範囲は，圧縮側は，J I S K 6411及び道路橋支承便覧を参考に $1.5 \sim 6.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とし，引張側は，引張応力度の許容値 を基に $0 \sim 2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とする。試験結果は，（4）温度依存性試験より求めた温度補正式 によって基準温度（ $23^{\circ} \mathrm{C}$ ）相当に補正したものを測定値とする。圧縮及び引張剛性 は， 50 回繰返し加振前の測定値を基準として， 50 回繰返し加振後における測定値と の変化率を求める。
（4）温度依存性試験
試験体に複数の温度条件を与えたときの鉛直剛性の依存性を求める。試験方法は，試験体を試験温度になるまで恒温槽で保持したのち，迅速に二軸試験機へ取り付け，圧縮応力度 $0.5 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 程度に相当する鉛直荷重を原点として，圧縮応力度 $8.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ に よる圧縮試験及び引張応力度 $2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による引張試験を行う。それぞれの試験にお いて 3 回載荷し， 3 回目の鉛直荷重一鉛直変位曲線から圧縮及び引張剛性を求める。剛性を算出する応力範囲は，圧縮側は，J I S K 6 4 1 1 及び道路橋支承便覧 を参考に $1.5 \sim 6.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とし，引張側は，引張応力度の許容値を基に $0 \sim 2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ と する。圧縮及び引張剛性は，基準温度（ $23^{\circ} \mathrm{C}$ ）時の測定値を基準として，各温度条件における測定値との変化率を求める。

なお，各温度条件における恒温槽での保持時間（試験体を恒温槽に入れてから取 り出すまでの時間）は，8時間以上とする。
（5）熱老化特性試験
熱老化前後の鉛直剛性の変化を確認する。熱老化は基準温度（ $23^{\circ} \mathrm{C}$ ）で 60 年に相当する試験条件とする。試験方法は，試験体の熱老化を行ら前に，圧縮応力度 $0.5 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ 程度に相当する鉛直荷重を原点として，圧縮応力度 $8.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による圧縮試験及び引張応力度 $2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ による引張試験を行う。それぞれの試験において 3 回載

荷し， 3 回目の鉛直荷重一鉛直変位曲線から圧縮及び引張剛性を求める。その後，恒温槽で試験条件の熱老化をさせ，熱老化前と同様の試験を実施し，圧縮及び引張剛性を求める。圧縮側は，J I S K 6 4 1 1 及び道路橋支承便覧を参考に1．5 $\sim 6.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とし，引張側は，引張応力度の許容値を基に $0 \sim 2.0 \mathrm{~N} / \mathrm{mm}^{2}$ とする。試験結果は，（4）温度依存性試験より求めた温度補正式によって基準温度（ $23^{\circ} \mathrm{C}$ ）相当に補正したものを測定値とする。圧縮及び引張剛性は，熱老化前の測定値を基準とし て，熱老化後の測定値との変化率を求める。
（6）速度依存性試験
試験体を高速で変形させたときの鉛直剛性の速度依存性について確認する。試験方法は，試験装置上に設置した供試体上に錘を落下し衝突させ，衝撃力を与える。負荷された荷重値，変位時刻履歴を計測し，荷重一変位曲線から圧縮及び引張剛性 を求める。

なお，速度は計測された変位時刻履歴から速度時刻履歴に変換し，最大荷重到達時までの平均速度を当該試験の速度条件とする。

ここで，速度依存性を確認する試験範囲については，運動量保存則に基づくゴム支承の変形速度及び衝突解析によってゴム支承が変形するときの最大鉛直変形速度 を基に設定する。以下に，運動量保存則及び衝突解析によるゴム支承の変形速度の評価について示す。衝突解析によるゴム支承の変形速度は解析時の鉛直剛性の影響 を受け，鉛直剛性が小さいほど変形速度が大きくなると考えられるため，剛性値を パラメータにした衝突解析により，鉛直剛性に対するゴム支承変形速度の傾向を踏 まえて試験条件を設定する。
a．運動量保存則によるゴム支承の変形速度の評価
竜巻防護ネットのフレームに飛来物が衝突した際のフレームの移動速度を，衝突前後の運動量保存則から算出する。算出にあたつて，ゴム支承のばね剛性はフレー ムの移動に対し抵抗となり得るが，この影響はないものとして扱う。また，フレー ムを剛体と仮定し，簡便に一次元の衝突問題として，飛来物はゴム支承直上のフレ ーム北側に衝突し，衝突後はフレームと飛来物が一体となって移動を始めるものと する。（図5－4参照）

以上の条件から，運動量保存則から以下の式が成り立つ。

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{m} \mathrm{v}=(\mathrm{m}+\mathrm{M}) \mathrm{V} \cdots(1) \\
& \text { ここで, } \\
& \mathrm{m}: \text { 飛来物 }(\text { 鋼製材 }) \text { 重量 }(\mathrm{m}=135 \mathrm{~kg}) \\
& \mathrm{v}: \text { 飛来物 }(\text { 鋼製材 }) \text { 衝突速度 } \quad(\mathrm{v}=16.7 \mathrm{~m} / \mathrm{s})
\end{aligned}
$$

$\mathrm{M}:$ フレーム重量（ $\mathrm{M}=60000 \mathrm{~kg})$
V ：衝突後のフレーム移動速度（m／s）


図 5－4 飛来物衝突前後のイメージ
（1）式より，

$$
\begin{aligned}
\mathrm{V} & =\mathrm{mv} /(\mathrm{m}+\mathrm{M}) \\
& =135 \times 16.7 /(135+60000) \\
& \fallingdotseq 0.04(\mathrm{~m} / \mathrm{s})
\end{aligned}
$$

上記のとおり，フレームの質量が飛来物に比べて著しく大きいことから，衝突後 のフレームの変形速度は最大でも約 $0.04 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ となる。フレームはゴム支承に支持さ れていることから，ゴム支承の変位速度はフレームの移動速度と同等の速度になる と想定される。
b．衝突解析によるゴム支承の変形速度の評価
解析コード「LS－DYNA」による非線形時刻歴解析により，ゴム支承の変形速度を評価した。
（a）解析モデル
速度依存性試験条件を確認するために実施した衝突解析のモデル図を図5－5に示す。飛来物及びフレームの各部材はシェル要素でモデル化し，ゴム支承はばね要素にてモデル化した。


図 5－5 解析モデル図
（b）飛来物諸元
飛来部諸元を表5－5に示す。

表 5－5 飛来物諸元

|  | 鋼製材 |
| :---: | :---: |
| 寸法 $(\mathrm{m})$ | $4.2 \times 0.3 \times 0.2$ |
| 質量 $(\mathrm{kg})$ | 135 |
| 水平方向の飛来速度 $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | 46.6 |
| 鉛直方向の飛来速度 $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | 16.7 |

（c）荷重条件
本解析はゴム支承の鉛直方向変形速度の評価を目的としていることから，荷重条件としては，飛来物の衝撃荷重のみを考慮した。また，接触条件として飛来物 と被衝突物の間の摩擦を考慮し，減衰に関しては考慮しないこととした。
（d）拘束条件
拘束条件を表5－6に示す。ゴム支承のせん断剛性は道路橋支承便覧に基づく設計値を入力し，鉛直剛性については，設計値に対して $1 / 100 \sim 100$ 倍までの範囲で パラメータスタディを実施した。

表 5－6 拘束条件

| 方向 | フレームゴム支承 | 可動支承 |
| :---: | :---: | :---: |
| X | 設計値 $(3.33 \mathrm{kN} / \mathrm{mm})$ | 自由 |
| Y | 設計値 $(3.33 \mathrm{kN} / \mathrm{mm})$ | 拘束 |
| Z | 設計値 $(972 \mathrm{kN} / \mathrm{mm})$ を基準に， <br> 「（f）解析ケース」に示す条件で実施 | 拘束 |

（e）材料物性等
イ。材料の応力ーひずみ関係
材料の応力ーひずみ関係は，バイリニア型とした。
材料に適用する応力ーひずみ関係の概念図を図5－6に示す。


図 5－6 応力ーひずみ関係の概念図

ロ．ひずみ速度依存性
竜巻による飛来物に対する解析は，衝撃問題で変形速度が大きいため，衝突時 の鋼材のひずみ速度による影響を，以下の Cowper－Symonds 式により考慮する。
$\sigma_{\mathrm{D}}=\sigma_{\mathrm{S}} \cdot\left\{1+\left(\frac{\dot{\varepsilon}}{\mathrm{C}}\right)^{\frac{1}{\mathrm{p}}}\right\}$
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である。

ひずみ速度依存性パラメータを表5－7に示す。

表 5－7 ひずみ速度依存性パラメータ

|  | 飛来物 <br> （鋼製材） | 竜巻防護ネット <br> （フレーム） |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| C 材質 | SS400 | SM400 | SM490 |
| C $(1 / \mathrm{s})$ |  |  |  |
| p |  |  |  |

八。破断ひずみ
衝突解析における許容限界は，鋼材の破断ひずみを設定する。破断ひずみにつ いては，J I S に規定されている伸びの下限値を基に設定するが，「NEI07－13： Methodology for Performing Aircraft Impact Assessments for New Plant Designs」においてTF（多軸性係数）を $\square$ とすることが推奨されていることを踏 まえ，安全余裕としてTF＝$\square$ を考慮して設定する。
（f）解析ケース
解析ケースを表5－8に示す。

表 5－8 解析ケース

| No． | 鉛直剛性 |  | 飛来物の衝突条件 |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 入力値 <br> （kN／mm） | 設計値から <br> の比率 | 衝突位置 | 衝突 <br> 姿勢 | 衝突 <br> 方向 | 衝突速度 （m／s） |
| 1 | 9.72 | 1／100 | $\begin{aligned} & \text { 主桁 } \\ & \text { (ゴム支承 } \\ & \text { の直上) } \end{aligned}$ | 短辺 | 鉛直 | 16.7 |
| 2 | 97.2 | 1／10 |  |  |  |  |
| 3 | 972 | 1 |  |  |  |  |
| 4 | 9720 | 10 |  |  |  |  |
| 5 | 97200 | 100 |  |  |  |  |

（g）解析結果
飛来物が衝突した直下にあるゴム支承の鉛直方向変形速度履歴及び変位時刻歴 を図 5－7に示す。最大速度はおおむね衝突直後の圧縮側で生じている。また，各解析ケースにおける鉛直剛性と最大速度の関係を表5－9及び図5－8に示す。ゴム支承の変形速度は鉛直剛性が小さいほど大きくなり，鉛直剛性が大きくなると変形速度は小さくなる傾向となった。ここで，解析ケースNo． $1 ~ N o .3$ において，鉛直剛性の変化がゴム支承の変形速度に与える影響が小さかった理由としては以下 のとおり考えられる。
＞飛来物はフレームに衝突することから，飛来物の衝撃荷重及び飛来物がフ レームに衝突した瞬間の加速度は，ゴム支承の剛性によらずに決まると考 えられる。
＞このとき，仮にゴム支承の鉛直剛性を 0 とした場合は，ゴム支承に反力が生じないため，ゴム支承の変形速度は最大となる。実際にはゴム支承の鉛直剛性により，ゴム支承に生じる変位に比例した反力が発生することによ り，変形速度は抑制される。
＞ゴム支承の剛性が比較的小さい場合は，鉛直剛性に応じてゴム支承の反力 が小さくなるため，ゴム支承の変形速度への影響は軽微な結果となり，ゴ ム支承の剛性が大きい場合は，飛来物の衝撃荷重が作用する時間内に，衝撃荷重を打ち消す反力が発生するため，ゴム支承の変形速度が抑制される結果となったと考えられる。
＞今回の結果においては，設計条件の剛性 $972 \mathrm{kN} / \mathrm{mm}$ とした場合（解析ケース No．3），また，設計条件から大きく剛性を下げた場合（解析ケース No． 1 及 びNo．2）でも，衝撃荷重と比較して反力が小さく，ゴム支承の変形速度へ の影響が小さかったものと考えられる。
＞なお，ゴム支承変形速度最大時のゴム支承の変位は，解析ケースNo． 3 で約 0.3 mm であり，解析ケース No． 1 及びNo． 2 においても，その際の変位は同程度となる。

また，解析ケース No． $1 \sim$ No． 3 において，圧縮側と引張側でゴム支承の最大変形速度が異なる結果となった理由について以下のとおり考えられる。
＞ゴム支承の鉛直剛性が高い場合（No．4，及びNo．5）には，ゴム支承に生じる変位が微小であることから（最大 0.3 mm 程度），フレームはほとんど応答せ ずゴム支承単体の単振動モードが顕著に表れたことにより，圧縮側と引張側で同程度の最大変形速度を得られたと考えられる。
$>$ 一方，ゴム支承の鉛直剛性が低い場合（No．1～No．3）は，ゴム支承に生じ る変位が比較的大きくなることにより（最大 8 mm 程度），フレームが比較的大きく応答し，ゴム支承単体の単振動モードに加え，フレームの複数の振

動モードが重畳した速度時刻歴となることから，圧縮側と引張側で異なる ゴム支承最大変形速度が得られたと考えられる。


図 5－7（1）飛来物衝突位置直下のゴム支承変形速度履歴



図 5－7（2）飛来物衝突位置直下のゴム支承変位時刻歴

表 5－9 ゴム支承の鉛直剛性と最大変形速度の関係

| 解析ケース |  | No． 1 | No． 2 | No． 3 | No． 4 | No． 5 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 鉛直剛性（kN／mm） |  | 9． 72 | 97.2 | 972 | 9720 | 97200 |
| ゴム支承変形速度$(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | 最大（引張側） | 0． 44 | 0.41 | 0． 48 | 0． 42 | 0． 23 |
|  | 最小（圧縮側） | －0．83 | －0．82 | －0．72 | －0．46 | －0．20 |
|  | 絶対値最大 | 0.83 | 0.82 | 0.72 | 0． 46 | 0． 23 |



図 5－8 ゴム支承の鉛直剛性と最大変形速度の関係
c．試験条件
速度依存性が存在する場合，一般的には速度が速くなると剛性が大きくなること から，上記予備解析の結果より，変形速度の最大値（ $0.83 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ ）を包絡するよう，目標とするゴム支承の変形速度を $1.0 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ として試験を実施する。その際，参考として より大きな速度である $1.5 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ 及び $2.0 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ についても試験を実施することとする。

なお，運動量保存則より，飛来物がフレームに衝突した際のゴム支承の変形速度 は $0.04 \mathrm{~m} / \mathrm{s}$ 程度であり，この速度は今回設定した試験条件に十分包絡される。

## 5．4 試験装置

（1）～（5）の試験には 2 MN 二軸試験機，（6）の試験には落錘式衝撃試験装置を用い る。試験装置の主な仕様を表5－10及び表5－11に，試験装置の概要を図5－9～図5－ 11 に示す。

表 5－10 2MN二軸試験機の主な仕様

| 項目 |  | 2MN 二軸試験機 | 制御系 | 計測 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 鉛直方向 | 最大荷重 | $\begin{aligned} & 2000 \mathrm{kN} \text { (圧縮) } \\ & 1000 \mathrm{kN} \text { (引張) } \end{aligned}$ | 荷重制御変位制御 | 荷重変位 |
|  | 最大変位 | 300 mm |  |  |
| 水平方向 | 最大荷重 | $\pm 400 \mathrm{kN}$ | 変位制御 <br> （正弦波，矩形波，三角波） | 荷重変位 |
|  | 最大変位 | $\pm 200 \mathrm{~mm}$ |  |  |
|  | 最大速度 | $630 \mathrm{~mm} / \mathrm{s}$ |  |  |

表 5－11 落錘式衝撃試験装置の主な仕様

| 種類 | 落錘式衝撃試験装置 |
| :---: | :---: |
| 最大衝撃力 | 圧縮方向： 2000 kN |
| 引張方向： 500 kN |  |
| 最大衝突速度 | $3 \mathrm{~m} / \mathrm{s} \quad$（落下高さ 0.5 m ） |
| 錘最大重量 | 3000 kg |



図 5－9 試験装置（2MN二軸試験機）の外観


図 5－10 試験装置（落錘式衝撃試験装置）の外観（圧縮側）


図 5－11 試験装置（落錘式衝撃試験装置）の外観（引張側）

## 5.5 試験結果

各種試験より得られた鉛直剛性特性結果を図 5－12～図5－18に示す。以下にその結果を記載する。
（1）圧縮／引張剛性確認試験
図 5－12 に示す結果より，圧縮剛性は式（5．2）から求める設計値とほぼ同等であ ることを確認した。一方，引張剛性は，圧縮剛性の設計値の $20 \%$ 程度であることを確認した。この結果を踏まえ，圧縮剛性の基準値は式（5．2）から求める設計値とし，引張剛性の基準値は本試験結果の平均値とした。

上記基準値を基に初期ばらつきを評価した結果，図 5－13に示す結果より，圧縮剛性のばらつきはプラス側で最大 $+2 \%$ 程度，マイナス側で最大 $-15 \%$ 程度であること，引張剛性のばらつきはプラス側で最大 $16 \%$ 程度，マイナス側で最大 $-21 \%$ 程度であり，道路橋支承便覧に規定されている製品初期ばらつき $\pm 30 \%$ 以内であることを確認し た。


図 5－12 圧縮／引張剛性確認試験結果（算出値）


図 5－13 圧縮／引張剛性確認試験結果（変化率）
（2）せん断ひずみ依存性試験
竜巻防護ネットの強度評価に用いる荷重及び荷重の組合せを考慮し，水平方向に竜巻による風荷重が負荷された状態でのゴム支承に生じるせん断ひずみを想定し， せん断ひずみ $0 \%$ を基準に，せん断ひずみ $100 \%$ までの範囲を確認している。

図 5－14に示す結果より，圧縮剛性はせん断ひずみの増加により最大で $-11 \%$ 程度 の変化率となることが分かった。一方，引張剛性については最大で $-2 \%$ 程度であり， せん断ひずみの増加によらずほぼ一定の傾向を示すことが分かった。


図 5－14 せん断ひずみ依存性試験結果
（3）繰返し数依存性試験
図 5－15に示す結果より，50 回の正負繰返し加振後の圧縮及び引張剛性の変化率 について，圧縮剛性は－7\％程度，引張剛性は－13\％程度となることが分かった。


図 5－15 繰返し数依存性試験結果
（4）温度依存性試験
図 5－16に示す結果より，低温になるほど剛性が大きくなることが分かる。基準温度 $23^{\circ} \mathrm{C}$ に対する圧縮及び引張剛性の変化率は，女川 2 号機の環境条件を踏まえて， $-15^{\circ} \mathrm{C}$ から $40^{\circ} \mathrm{C}$ までの範囲を確認しており，圧縮剛性について，$-15^{\circ} \mathrm{C}$ では $+27 \%$ 程度， $40^{\circ} \mathrm{C}$ では－8\％程度となること，引張剛性については，$-15^{\circ} \mathrm{C}$ では $+14 \%$ 程度， $40^{\circ} \mathrm{C}$ では $-4 \%$ 程度となることが分かった。


注記 $*:-15^{\circ} \mathrm{C}$ の結果は補正式より算出

図 5－16 温度依存性試験結果
（5）熱老化特性試験
図 5－17に示す結果より，使用期間 60 年相当の熱老化に対する圧縮及び引張剛性 の変化率は，圧縮剛性は $+5 \%$ 程度，引張剛性は $-18 \%$ 程度となることが分かった。


図 5－17 熱老化特性試験結果
（6）速度依存性試験
図 5－18より，圧縮剛性の速度依存性試験について，「5．3（6）c．試験条件」にて設定した試験条件（ゴムの変形速度）を満足していることを確認した。また，結果 のばらつきや変形速度が大きくなるにしたがい，剛性が低下する傾向が見られるが，一般に速度依存性は変形速度の増加により剛性が高くなることから，錘の落下距離 が大きくなるにしたがって，鋀切り離し時のわずかな回転力により錘衝突時に傾斜角が増えたことが要因と考えられ，速度依存性がないと判断した。

一方，引張剛性の速度依存性試験については，変形速度の増加に伴い剛性が高く なり，速度依存性があることを確認した。

なお，引張剛性の速度依存性試験において，ゴム支承の変形速度が圧縮側に対し て小さいが，圧縮側と同様の外力を負荷しており，ゴムの速度依存性により変形が抑制されたものと考えられる。


図 5－18 速度依存性試験結果

今回，引張剛性に関して，静的な引張剛性確認試験において低い剛性を示したこ と，また，速度依存性試験において速度依存性が発現したことについて，以下のと おり考察した。
＞一般に，ゴム支承のゴム（天然ゴム）材料単体に着目すると，天然ゴムは粘弾性材料であり速度依存性を有すること，また，圧縮側の剛性に対して引張側の剛性が小さいことが知られている。
＞「5．5（1）圧縮／引張剛性確認試験」において，圧縮剛性に対して引張剛性が小さくなったことについては，ゴム支承においてもゴム材料自体の性質が表れ たものと考えられる。
＞また，鉛直剛性を算出する際の一次形状係数は，ゴム 1 層当たりの拘束面積及 びゴム 1 層当たりの自由面積から求められ，ゴムの拘束による影響を定性的に

評価する指標である。一次形状係数が小さい場合に速度依存性を示すことが報告されている（図 5－19 参照）。一次形状係数が小さいほどゴム支承の鉛直剛性 も小さくなり，このときゴム材料自体が持つ速度依存性を有する特性が顕著に表れるものと考えられる。

「5．5（6）速度依存性試験」において，圧縮側については，一次形状係数が図 5－19 に比べて大きい（ $\mathrm{S}_{1}=8.33$ ）ため，ゴム材料自体の特性が出にくく，今回 の試験範囲において速度依存性が見られない結果となったと考えられる。一方，引張側については，静的な引張剛性確認試験において圧縮剛性に対して引張剛性が小さかったことにより，ゴム材料自体が持つ速度依存性を有する特性が発現したものと考えられる。


図 5－19 拘束が小さいゴム支承の鉛直（圧縮）剛性の振動数依存性＊
（注記＊：免震用積層ゴムハンドブック，（社）日本ゴム協会，理工図書 より抜粋。図－1 の一次形状係数 $\mathrm{S}_{1}=4$ の場合は，鉛直剛性が準静的に対し 1.0 Hz で約 $5 \%$ 増加し，図－2の一次形状係数 $\mathrm{S}_{1}=3.2$ の場合は，鉛直剛性が準静的に対 し 1.0 Hz で約 $30 \%$ 増加している。）

5．6 試験結果を踏まえた剛性の設定
竜巻防護ネットの衝突解析においては，設置許可段階で実施したせん断剛性の各種依存性試験及び鉛直剛性に係る特性試験結果より得られたばらつきについて，飛来物衝突解析に反映し，剛性のばらつきを考慮したケースにおいても竜巻防護ネットの構造健全性が損なわれないことを確認する。適用するばらつきの設定方針を以下に示す。
（1）せん断剛性
各種依存性試験結果を適用し，道路橋支承便覧から求める設計値（3．33 kN／mm） に対するばらつきをプラス側とマイナス側それぞれ考慮する。せん断剛性のばらつ きを表5－12に示す。

なお，試験結果については，「補足－600－12 竜巻防護ネットの耐震構造設計（支承構造）についての補足説明資料」に示す。

表 5－12 せん断剛性のばらつき設定

| 項目 | 変化率 |  |
| :---: | :---: | :---: |
|  | 剛性変化 $(+$ 側） | 剛性変化（一側） |
| 基準値 $(\mathrm{kN} / \mathrm{mm})$ | 3.33 | 3.33 |
| 繰返し数依存性 | - | $-10 \%$ |
| 温度依存性 | $+25 \%$ | $-5 \%$ |
| 熱老化依存性 | $+10 \%$ | - |
| 初期ばらつき | $+10 \%$ | $-10 \%$ |
| 積算値 | $+45 \%$ | $-25 \%$ |
| 考慮する <br> ばらつ範囲 | $+50 \%$ | $-30 \%$ |
| ばらつきを <br> 考慮した剛性値 <br> $(\mathrm{kN} / \mathrm{mm})$ | 5.00 | 2.33 |

（2）鉛直剛性
「5．5 試験結果」の試験結果を踏まえ，圧縮剛性については，道路橋支承便覧か ら求める設計値（972 kN／mm）と同程度の剛性であることを確認したことから，せん断剛性と同様に，設計値に対するばらつきをプラス側とマイナス側それぞれ考慮す る。また，引張剛性については，圧縮剛性とは異なる特性が試験により得られたこ とから，これらを包含するようなばらつき範囲を設定する。具体的には，「5．5（1）圧縮／引張剛性確認試験」の引張剛性試験において，低い剛性を示したことから， マイナス側は，この静的な引張剛性試験結果を踏まえたばらつきを考慮する。また，

「5．5（6）速度依存性試験」において，静的な引張剛性試験結果より大きい剛性を示したことを踏まえ，プラス側は速度依存性試験結果を踏まえたばらつき考慮する。鉛直剛性のばらつきを表5－13に示す。

表 5－13 鉛直剛性のばらつき設定

| 項目 | 変化率 |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 剛性変化（ + 側） |  | 剛性変化（－側） |  |
|  | 圧縮剛性 | 引張剛性 | 圧縮剛性 | 引張剛性 |
| 基準値（ $\mathrm{kN} / \mathrm{mm}$ ） | $972 * 1$ | $1130 * 2$ | $972 * 1$ | $171 * 3$ |
| 初期ばらつき＊4 | ＋30\％ | ＋30\％ | －30\％ | －30\％ |
| せん断ひずみ依存性 | － | － | －15\％ | － |
| 繰返し数依存性 | － | － | －10\％ | －15\％ |
| 温度依存性 | ＋30\％ | ＋15\％ | －10\％ | －5\％ |
| 熱老化特性 | ＋5\％ | － | － | －20\％ |
| 積算値 | ＋65\％ | ＋45\％ | －65\％ | －70\％ |
| 考慮する <br> ばらつき範囲 （剛性値（kN／mm）） | $\begin{gathered} +70 \% \\ (1660) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} +50 \% \\ (1700) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} -70 \% \\ (291) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} -75 \% \\ (42.7) \end{gathered}$ |
| ばらつきを考慮した剛性値 （ $\mathrm{kN} / \mathrm{mm}$ ） | $1700 * 5$ |  | 42． $7^{* 6}$ |  |

注記＊1：設計条件における基本ケースの剛性値
＊2：速度依存性試験結果を，以下のとおり基準値として考慮する。

$$
\begin{aligned}
& (\text { 実機ゴム支承の圧縮剛性の基準値 }) \times \frac{(\mathrm{J} \text { I S 試験体の速度依存性試験結果の平均值) }}{(\mathrm{J} \text { I S試験体の圧縮剛性の基準値) }} \\
& =972 \times \frac{1338}{1152} \\
& =1128 \doteqdot 1130(\mathrm{kN} / \mathrm{mm})
\end{aligned}
$$

＊ $3:$ 引張剛性試験結果を，以下のとおり基準値として考慮する。
（実機ゴム支承の圧縮剛性の基準値）$\times \frac{(\mathrm{J} \text { I S試験体の引張剛性試験結果の平均値）}}{(\mathrm{J} \text { I S 試験体の圧縮剛性の基準値）}}$
$=972 \times \frac{202.9}{1152}$
$=171.1 \fallingdotseq 171(\mathrm{kN} / \mathrm{mm})$
＊4：5．2項に示す初期ばらつきを考慮する。
＊5：圧縮剛性及び引張剛性について，それぞれの基準値にばらつきを考慮 した場合の剛性が大きい方を考慮する。
＊6：圧縮剛性及び引張剛性について，それぞれの基準値にばらつきを考慮 した場合の剛性が小さい方を考慮する。
（3）衝突解析におけるゴム支承の剛性設定
以上を踏まえ，竜巻防護ネットの構造強度評価（衝突解析）におけるゴム支承の剛性の基本ケース及び不確かさケースについて表 5－14に示す。

表 5－14 衝突解析におけるゴム支承の剛性値


6．評価ケースの設定及び評価結果
設置許可段階での説明事項（別紙3参照）を踏まえ，衝突解析の評価ケースの設定方針を整理する。評価ケースの設定に当たっては，「原子力発電所の竜巻影響評価ガイド」 を踏まえ，飛来物の衝突する方向が安全側の設計となるように設定する。また，前章ま でに説明した衝突解析におけるゴム支承の剛性設定を踏まえ，代表的な評価ケースに対 して構造成立性を確認したらえで，設定した基本ケース及び不確かさケースに対する評価結果を示す。
（1）評価ケースの設定
竜巻防護ネットが先行プラントと異なり支持部材に支承構造を採用していることを踏まえ，竜巻防護ネットの支持部材の衝突解析における評価ケースを設定する。具体的には，飛来物の衝突を考慮する部材の検討，構造及び荷重伝達経路を考慮して飛来物衝突により影響を受ける部材の検討を踏まえて，飛来物の衝突位置及び評価対象部位を設定する。また，各評価ケースにおける衝突解析結果を踏まえて，ゴム支承の剛性の不確かさ及び飛来物の姿勢の不確かさの影響について評価する。なお，長辺衝突 の場合，短辺衝突時に比べて飛来物の受ける風の抵抗が大きく，飛来物衝突速度は低 くなると考えられるが，保守的に短辺衝突と同様の飛来速度にて，飛来物全面が被衝突物に衝突するものとする。
a．飛来物の衝突を考慮する部材の検討
竜巻防護ネットの構造や周辺構造物の配置を踏まえて，飛来物が衝突しらる部材 を設定する。
＞南北方向の飛来物衝突に関して，北側については防潮壁が近接していること から飛来物衝突を考慮しない。
＞東西方向の飛来物衝突に関して，西側は原子炉建屋，東側は防潮壁が近接し ているが，保守的に飛来物衝突を考慮する。なお，竜巻防護ネットの対称性 から，代表して西側からの飛来物衝突を考慮する。
＞鉛直方向の飛来物衝突に関して，竜巻防護ネットの対象性から，代表して西側のフレーム 2 基への飛来物衝突を考慮する。
以上を踏まえ，支持部材のらち飛来物が衝突しらる部材としては，フレームのう ち主桁，横補強村及びブレース並びに大梁が考えられるが，ブレースはネットの上部に設置しており，ネットの吸収エネルギ評価及び破断評価に包含されるため，主桁，横補強材及び大梁を対象とする。
b．飛来物衝突により影響を受ける部材（評価対象）の検討
支持部材を構成する主桁，横補強材，大梁，フレームゴム支承，大梁ゴム支承，可動支承を評価対象とし，a．項に示した部材に飛来物が衝突した際の荷重の伝達経路を考慮して評価ケースを設定する。

表 6－1に竜巻防護ネットの支持部材の衝突解析における評価ケースを示す。また， これを踏まえ，衝突解析における解析モデルは，3次元 FEMによりフレーム，大梁及 び鋼製材をシェル要素でモデル化する。解析モデル図を図6－1に示す。また，フレー ム配置図を図6－2に，飛来物衝突位置を示した解析モデル図を図6－3にそれぞれ示す。表 6－1に示す評価ケースを基本ケースとし，評価結果については「VI－3－別添1－2－1－1竜巻防護ネットの強度計算書」及び 6．（3）項にて説明する。また，不確かさケースと してゴム支承の剛性の不確かさ及び飛来物の姿勢の不確かさの影響について評価した結果について 6．（5）項にて説明する。

| a．飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | b．評価対象 | 評価に対する考え方 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 主桁 } \\ (フ レ ー ム G 1) \end{gathered}$ | 【構造】 <br> 主桁は，北側はフレーム ゴム支承により支持さ れ，ゴム支承は基礎ボル トにて海水ポンプ室躯体 に固定されている。南側 は可動支承及び大梁によ り支持されており，大梁 は大梁ゴム支承により支持され，ゴム支承は基礎 ボルトにて海水ポンプ室躯体に固定されている。 また， 2 つの主桁は横補強材により連結している。 | 主桁 | 主桁自身への影響を確認するため，曲げ の影響が大きい主桁中央と衝突荷重が集中する主桁端部への水平／鉛直方向の衝突を考慮する。ただし，設置許可段階 での評価結果を踏まえて，ケース G1－EW－ 3 を評価ケースとして選定する。 | G1－EW－1 | 端部 <br> （南側） | 水平 <br> EW | $\begin{aligned} & \text { (別紙3 (5)水平 (EW) - } \\ & 1 \text { に対応) } \end{aligned}$ |
|  |  |  |  | G1－EW－2 | 中央 | 水平 <br> EW | $\left\lvert\, \begin{aligned} & \text { (別紙 } 3 \text { ⑥水平 (EW) - } \\ & 2 \text { に対応) } \end{aligned}\right.$ |
|  |  |  |  | G1－EW－3 | 端部 <br> （北側） | 水平 <br> EW | $\begin{array}{\|l\|l} \text { (別紙 } 3 \text { ⑦水平 (EW) - } \\ 3 \text { に対応) } \end{array}$ |
|  |  |  |  | G1－NS－1 | 端部 | 水平 <br> NS | $\begin{array}{\|l} \text { (別紙 } 3 \text { (4)水平 (NS) - } \\ 1 \text { に対応) } \end{array}$ |
|  |  |  |  | G1－V－1 | $\begin{gathered} \text { 端部 } \\ \text { (南側) } \\ \hline \end{gathered}$ | 鉛直 | （別紙3（1）鉛直－1に対応） |
|  |  |  |  | G1－V－2 | 中央 | 鉛直 | （別紙 3対応） <br> （2）鉛直－2に |
|  |  |  |  | G1－V－3 | 端部 <br> （北側） | 鉛直 | （別紙3対応） <br> （3）鉛直－3に |
|  | 【荷重伝達経路】北側：主桁 $\Rightarrow$ フレームゴ ム支承 $\Rightarrow$ 基礎ボルト $\Rightarrow$ 海水ポンプ室躯体 <br> 南側：主桁 $\Rightarrow$ 可動支承 $\Rightarrow$大梁 $\Rightarrow$ 大梁ゴム支承 $\Rightarrow$ 基礎ボルト $\Rightarrow$ 海水ポンプ室躯体 <br> また，水平方向衝突によ る西側主桁から東側主桁 への荷重伝達は，横補強材を経由する。 | 横補強材 | 横補強材への影響を確認するため，横補強材に近い位置で衝突荷重が集中する よう，横補強材取付位置近傍の主桁中央及び主桁端部への水平方向の衝突を考慮する。 <br> なお，鉛直衝突に対しては，主桁の方が十分に曲げ剛性が高く，横補強材には有意な荷重が伝達されないと考えられる ため対象外とする。 | G1－EW－1 | 端部 （南側） | 水平 <br> EW | － |
|  |  |  |  | G1－EW－2 | 中央 | 水平 <br> EW | － |
|  |  |  |  | G1－EW－3 | 端部 <br> （北側） | 水平 <br> EW | － |
|  |  | 大梁 | 大梁に対しての影響を確認するため，大梁に近い位置で衝突荷重が集中するよ ら，可動支承近傍の主桁端部への水平／鉛直方向の衝突を考慮する。ただし，設置許可段階での評価結果を踏まえて，ケ ース G1－V－1 を評価ケースとして選定す る。 | G1－EW－1 | 端部 <br> （南側） | 水平 <br> EW | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { (別紙3 (5)水平 (EW) - } \\ 1 \text { に対応) } \end{array}$ |
|  |  |  |  | G1－NS－1 | 端部 | 水平 NS | $\begin{array}{\|c\|} \hline \text { (別紙 3 (4)水平 (NS) - } \\ 1 \text { に対応) } \end{array}$ |
|  |  |  |  | G1－V－1 | 端部 （南側） | 鉛直 | （別紙3対応） <br> （1）鉛直－1に |


| a．飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | b．評価対象 | 評価に対する考え方 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 主桁 } \\ (フ レ ー ム G 1) \end{gathered}$ | 【構造】 <br> 主桁は，北側はフレーム ゴム支承により支持さ れ，ゴム支承は基礎ボル トにて海水ポンプ室躯体 に固定されている。南側 は可動支承及び大梁によ り支持されており，大梁 は大梁ゴム支承により支持され，ゴム支承は基礎 ボルトにて海水ポンプ室躯体に固定されている。 また， 2 つの主桁は横補強材により連結している。 <br> 【荷重伝達経路】北側：主桁 $\Rightarrow$ フレームゴ ム支承 $\Rightarrow$ 基礎ボルト $\Rightarrow$ 海水ポンプ室躯体 <br> 南側：主桁 $\Rightarrow$ 可動支承 $\Rightarrow$大梁 $\Rightarrow$ 大梁ゴム支承 $\Rightarrow$ 基礎ボルト $\Rightarrow$ 海水ポンプ室躯体 <br> また，水平方向衝突によ る西側主桁から東側主桁 への荷重伝達は，横補強材を経由する。 | フレーム | フレームゴム支承に対しての影響を確認するため，フレームゴム支承に近い位 | G1－EW－3 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \end{aligned}$ | 水平 <br> EW | － |
|  |  |  | ゴム支承近傍の主桁端部への水平／鉛直方向の衝突を考慮する。 | G1－V－3 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \end{aligned}$ | 鉛直 | － |
|  |  |  | 大梁ゴム支承に対しての影響を確認す | G1－EW－1 | $\begin{gathered} \text { 端部 } \\ \text { (南側) } \end{gathered}$ | $\begin{gathered} \text { 水平 } \\ \text { EW } \end{gathered}$ | （別紙 3 （5）水平（EW）－ 1 に対応） |
|  |  | $\begin{gathered} \text { 大梁ゴム } \\ \text { 支承 } \end{gathered}$ | 中するよう，可動支承近傍の主桁端部へ の水平／鉛直方向の衝突を考慮する。た だし，設置許可段階での評価結果を踏ま | G1－NS－1 | 端部 | 水平 <br> NS | （別紙3（4）水平（NS）－ 1 に対応） |
|  |  |  | 選定する。 | G1－V－1 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (南側) } \end{aligned}$ | 鉛直 | （別紙3（1）鉛直－1に対応） |
|  |  |  | 可動支承に対しての影響を確認するた | G1－EW－1 | 端部 <br> （南側） | 水平 <br> EW | （別紙3（5）水平（EW）－ <br> 1 に対応） |
|  |  | 可動支承 | の水平／鉛直方向の衝突を考慮する。た だし，設置許可段階での評価結果を踏ま | G1－NS－1 | 端部 | 水平 <br> NS | （別紙3（4）水平（NS）－ <br> 1 に対応） |
|  |  |  | て選定する。 | G1－V－1 | 端部 （南側） | 鉛直 | （別紙3（1）鉛直－1に対応） |

4．1－57


| a．飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | b．評価対象 | 評価に対する考え方 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 主桁 } \\ (フ レ ー ム G 2) \end{gathered}$ | 主桁（フレームG1）と同様 | 主桁 | 主桁自身への影響を確認するため，曲げ の影響が大きい主桁中央と衝突荷重が集中する主桁端部への水平／鉛直方向の衝突を考慮するが，主桁自身の仕様はフ レームG1と同じため，G1の評価に包絡 される。 | － | － | － | － |
|  |  | 横補強材 | 横補強材への影響を確認するため，横補強材に近い位置で衝突荷重が集中する よう，横補強材取付位置近傍の主桁中央及び主桁端部への水平方向の衝突を考慮するが，G2 には隣接するフレームが配置されていることから対象となる評価 ケースは無い。 <br> なお，鉛直衝突に対しては，主桁の方が十分に曲げ剛性が高く，横補強材には有意な荷重が伝達されないと考えられる ため対象外とする。 | － | － | － | － |
|  |  | 大梁 | 大梁に対しての影響を確認するため，大梁に近い位置で衝突荷重が集中するよ う，可動支承近傍の主桁端部への水平／鉛直方向の衝突を考慮する。 <br> また，大梁の曲げモーメントが大きくな るように，大梁中央に近い方の東側主桁 に衝突させる。 | G2－NS－1 | 端部 | 水平 NS | － |
|  |  |  |  | G2－V－1 | 端部 （南側） | 鉛直 | － |

4．1－59

4. 1-60

4. 1-61

| a．飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | b．評価対象 | 評価に対する考え方 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 大梁 | 【構造】 <br> 大梁は大梁ゴム支承を介 して基礎ボルトにて海水 ポンプ室躯体に固定され ている。 <br> 【荷重伝達経路】 <br> 大梁 $\Rightarrow$ 大梁ゴム支承 $\Rightarrow$ 基礎ボルト $\Rightarrow$ 海水ポンプ室躯体 | 主桁 | 構造上，有意な荷重が伝達されないため対象外とする。 | － | － | － | － |
|  |  | 横補強材 | 構造上，有意な荷重が伝達されないため対象外とする。 | － | － | － | － |
|  |  | 大梁 | 大梁自身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。 | － | － | － | － |
|  |  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | 構造上，有意な荷重が伝達されないため対象外とする。 | － | － | － | － |
|  |  |  |  | $B-V-1$ | 中央 | 鉛直 | － |
|  |  |  |  | $B-V-2$ | 端部 | 鉛直 | － |
|  |  | 可動支承 | 構造上，有意な荷重が伝達されないため対象外とする。 | － | － | － | － |

4．1－62


図6－1 解析モデル図


図6－2 フレーム配置図

（主桁への飛来物衝突）

（横補強材への飛来物衝突）

$\longrightarrow: ~$ 評価ケース
$\rightarrow$ ：評価ケースに包絡されるケース
（大梁への飛来物衝突）

図 6－3 飛来物衝突位置図
（2）構造成立性の確認
前項で整理した評価ケースのうち，設置許可段階で評価結果が厳しくなることが明 らかとなった（別紙3参照），フレームゴム支承及び可動支承を対象として，構造健全性を確認する。確認に当たっては，ゴム支承の剛性のばらつき及び飛来物の衝突姿勢 による影響も考慮する。
a．解析モデル
図 6－1 に示す解析モデルとする。飛来物，フレーム及び大梁の各部材はシェル要素でモデル化し，ゴム支承はばね要素にてモデル化する。また，防護板はその質量 を設置しているフレームに考慮する。解析コードは，「LS－DYNA」を用いる。
b．飛来物諸元
飛来物諸元については，表 5－5 と同様である。
c．荷重条件
自重，風圧力及び飛来物の衝撃荷重を考慮する。また，接触条件として飛来物と被衝突物の間の摩擦を考慮し，減衰に関しては考慮しないこととした。
d．拘束条件
可動支承の拘束条件については表 5－6と同様とする。また，ゴム支承については，表5－14に示す剛性を持つばね要素としてモデル化する。
e．材料物性等
（a）材料定数
飛来物及び竜巻防護ネットの材料定数を表 6－2 に示す。
材料定数は，「発電用原子力設備規格設計•建設規格 J S M E S N C 1－ 2005／2007」に基づき設定する。

表 6－2 材料定数

|  | 材質 | 降伏応力 $\sigma y$ <br> $(\mathrm{MPa})$ | 縦弹性係数 E <br> $(\mathrm{MPa})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 飛来物 <br> （鋼製材） | SS 400 <br> $(\mathrm{t} \leqq 16)$ | 245 | 202000 |
| 竜巻防護ネット <br> （フレーム及び大梁） | SM490 <br> $(16<\mathrm{t} \leqq 40)$ | 315 | 202000 |

（b）材料の応力ーひずみ関係

材料の応力ーひずみ関係は，バイリニア型とする。
材料に適用する応力ーひずみ関係の概念図を図6－4に示す。


図6－4 応力ーひずみ関係の概念図
（c）ひずみ速度依存性
竜巻による飛来物に対する解析は，衝撃問題で変形速度が大きいため，衝突時 の鋼材のひずみ速度による影響をCowper－Symonds 式により考慮する。

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

ここで，$\sigma_{\mathrm{D}}$ は動的応力，$\sigma \mathrm{s}$ は静的応力，$\dot{\varepsilon}$ 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である。

ひずみ速度依存性パラメータを表6－3に示す。

表 6－3 ひずみ速度依存性パラメータ

|  | 飛来物 <br> （鋼製材） | 竜巻防護ネット <br> （フレレーム及び大梁） |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 材質 | SS 400 | SM 490 |  |
| $\mathrm{C}(1 / \mathrm{s})$ |  |  |  |
| p |  |  |  |

（d）破断ひずみ
衝突解析における許容限界は，鋼材の破断ひずみを設定する。破断ひずみにつ いては，J I S に規定されている伸びの下限値を基に設定するが，「NEI07－13： Methodology for Performing Aircraft Impact Assessments for New Plant Designs」においてTF（多軸性係数）を $\square$ とすることが推奨されていることを踏 まえ，安全余裕として $\mathrm{TF}=\square$ を考慮して設定する。

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。
f．解析ケース
解析ケースを表6－4に示す。衝突位置及び衝突方向は，設置許可段階でフレーム ゴム支承及び可動支承の評価結果が厳しかった，図6－5に示す位置及び方向とする。

表 6－4 解析ケース

| No． | 評価ケース | ゴム支承剛性値 |  | 飛来物の衝突条件 |  |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 水平剛性 （kN／mm） | 鉛直剛性 $(\mathrm{kN} / \mathrm{mm})$ | 衝突位置 | 衝突姿勢 | 衝突 <br> 方向 | 衝突速度 $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ |
| 1 | $\begin{aligned} & \text { G1-V-3 } \\ & \text {-基本 } \end{aligned}$ | 3.33 | 972 | 主桁 <br> （フレームゴ ム支承近傍） | 短辺 | 鉛直 | 16． 7 |
| 2 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-V-3 } \\ \text {-不確かさ (+) } \end{array}$ | 5.00 | 1700 |  |  |  |  |
| 3 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-V-3 } \\ \text {-不確かさ(-) } \\ \hline \end{array}$ | 2． 33 | 42.7 |  |  |  |  |
| 4 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-EW-3 } \\ \text {-基本 } \\ \hline \end{array}$ | 3． 33 | 972 |  |  | 水平 | 46.6 |
| 5 | $\begin{array}{\|l} \text { G1-EW-3 } \\ \text {-不確かさ (+) } \end{array}$ | 5.00 | 1700 |  |  |  |  |
| 6 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-EW-3 } \\ \text {-不確かさ (-) } \\ \hline \end{array}$ | 2． 33 | 42.7 |  |  |  |  |
| 7 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-EW-1 } \\ \text {-基本 } \\ \hline \end{array}$ | 3.33 | 972 | 主桁 （可動支承近傍） | 短辺 | 水平 | 46.6 |
| 8 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-EW-1 } \\ \text {-不確かさ(+) } \end{array}$ | 5.00 | 1700 |  |  |  |  |
| 9 | $\begin{array}{\|l\|l} \text { G1-EW-1 } \\ \text {-不確かさ (-) } \end{array}$ | 2． 33 | 42.7 |  |  |  |  |
| 10 | $\begin{aligned} & \text { G1-V-1 } \\ & \text {-基本 } \end{aligned}$ | 3.33 | 972 |  |  | 鉛直 | 16． 7 |
| 11 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-V-1 } \\ \text {-不確かさ (+) } \\ \hline \end{array}$ | 5.00 | 1700 |  |  |  |  |
| 12 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-V-1 } \\ \text {-不確かさ (-) } \end{array}$ | 2． 33 | 42.7 |  |  |  |  |
| 13 | $\begin{array}{\|l\|l\|l\|l\|l\|} \hline \text { G1-V-長辺 } \\ \hline \end{array}$ | 3.33 | 972 | 主桁 | 長辺 | 鉛直 | 16.7 |
| 14 | $\begin{array}{\|l\|l} \text { G1-EW-3 } \\ \text {-長辺 } \end{array}$ |  |  | ム支承近傍） |  | 水平 | 46.6 |
| 15 | $\begin{array}{\|l\|} \hline \text { G1-EW-1 } \\ \text {-長辺 } \\ \hline \end{array}$ |  |  | 主桁 <br> （可動支承近傍） |  |  |  |
| 16 | $\begin{aligned} & \text { G1-V-1 } \\ & \text {-長辺 } \end{aligned}$ |  |  |  |  | 鉛直 | 16． 7 |


（ゴム支承の剛性のばらつきによる不確かさの影響確認）

（飛来物の衝突姿勢による不確かさの影響確認）

図6－5 飛来物衝突位置及び衝突方向

## g．解析結果

（a）基本ケースにおける構造成立性及びゴム支承の剛性のばらつきによる影響基本ケース及びゴム支承の剛性のばらつきによる影響を考慮した解析ケースに対する，フレームゴム支承の衝突解析結果を表6－5に，可動支承の衝突解析結果 を表6－6にそれぞれ示す。全ての解析ケースにおいて，フレームゴム支承及び可動支承の部材に発生する応力等は許容値を超えず，構造強度上の評価方針を満足 することを確認した。また，ゴム支承の剛性のばらつきによる影響は比較的軽微 であると考えられる。

表 6－5 フレームゴム支承の衝突解析結果

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | No． 1 |  | No． 2 |  | No． 3 |  | No． 4 |  | No． 5 |  | No． 6 |  | 許容値 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 発生値 | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  |  |
|  |  | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 |  |
| $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | ゴム本体 |  | 応力度 （引張） | 0.7 | 0.5 | 0.6 | 0.4 | 0.2 | 0.2 | 0.4 | 0.3 | 0.4 | 0.3 | 0． 2 | 0.2 | 2．0 MPa |
|  |  |  | せん断 ひずみ | 60 | 66 | 40 | 44 | 85 | 94 | 65 | 70 | 44 | 48 | 91 | 99 | 250 \％ |
|  |  | 応力度 <br> （圧縮） | 2 | 1 | 2 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 23 MPa |
|  | 内部鋼板 | 応力度 （引張） | 22 | 11 | 22 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 280 MPa |
|  | 取付 ボルト | 応力度 （組合せ） | 72 | 94 | 75 | 97 | 70 | 73 | 88 | 88 | 93 | 90 | 71 | 76 | 420 MPa |
|  | 基礎 ボルト | 応力度 （組合せ） | 59 | 55 | 60 | 57 | 45 | 48 | 54 | 56 | 57 | 58 | 48 | 51 | 257 MPa |

表 6－6 可動支承の衝突解析結果

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | No． 7 |  | No． 8 |  | No． 9 |  | No． 10 |  | No． 11 |  | No． 12 |  | 許容値 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 発生値 | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  |  |
|  |  | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 |  |
| 可動支承 | 構造部材 |  | 水平荷重 | 1275 | 726 | 1249 | 752 | 1316 | 721 | 596 | 378 | 587 | 390 | 621 | 379 | 2900 kN |
|  |  |  | 鉛直荷重 <br> （圧縮） | 364 | 269 | 372 | 265 | 332 | 268 | 629 | 110 | 701 | 101 | 735 | 150 | 5600 kN |
|  |  | 鉛直荷重 <br> （引張） | 442 | 420 | 356 | 419 | 448 | 322 | 319 | 198 | 397 | 192 | 272 | 253 | 1800 kN |

（b）飛来物の衝突姿勢に対する影響
基本ケース及び飛来物の衝突姿勢に対する影響を考慮した解析ケースに対する， フレームゴム支承の衝突解析結果を表 6－7 に，可動支承の衝突解析結果を表 6－8 にそれぞれ示す。全ての解析ケースにおいて，フレームゴム支承及び可動支承の部材に発生する応力等は許容値を超えず，構造強度上の評価方針を満足すること を確認した。なお，ゴム支承に対しては衝突姿勢を長辺衝突とした場合の影響は軽微であったが，可動支承に対しては与える影響が大きい傾向が見られた。

長辺衝突では，短辺衝突に対して荷重作用面が大きいため飛来物の局部に作用 する荷重は小さく，また，細長比が小さいことから，飛来物の圧壊に対する強度 が高く，衝突時エネルギ消費がないため，被衝突物に伝達される荷重が大きくな ったものと考えられる。また，図 6－6に示すとおり，ゴム支承に対しては，支承 の配置上，支承の設置位置と飛来物の衝突位置の中心が合わないことにより，飛来物の衝突によるエネルギは支承部に集中せず分散したと考えられる。一方，可動支承に対しては，影響が大きくなるよう支承の設置位置と飛来物の衝突位置の中心を合わせていることで，飛来物の衝突によるエネルギが支承部に十分に伝達 され，支承部に与える影響が大きくなったと考えられる。


図 6－6 飛来物衝突位置の概要（長辺衝突）

表 6－7 フレームゴム支承の衝突解析結果

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | No． 1 |  | No． 13 |  | No． 4 |  | No． 14 |  | 許容値 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 発生値 | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  |  |
|  |  | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 |  |
| $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | ゴム本体 |  | 応力度（引張） | 0.7 | 0.5 | 0.5 | 0.4 | 0.4 | 0.3 | 0.4 | 0.6 | 2． 0 MPa |
|  |  |  | せん断ひずみ | 60 | 66 | 60 | 66 | 65 | 70 | 64 | 70 | 250 \％ |
|  |  | 応力度（圧縮） | 2 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 23 MPa |
|  | 内部鋼板 | 応力度（引張） | 22 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 280 MPa |
|  | 取付ボルト | 応力度（組合せ） | 72 | 94 | 95 | 91 | 88 | 88 | 93 | 109 | 420 MPa |
|  | 基礎ボルト | 応力度（組合せ） | 59 | 55 | 54 | 54 | 54 | 56 | 56 | 62 | 257 MPa |

表 6－8 可動支承の衝突解析結果

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | No． 7 |  | No． 15 |  | No． 10 |  | No． 16 |  | 許容値 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 発生値 | 発生値 |  | 発生値 |  | 発生値 |  |  |
|  |  | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 |  |
| 可動支承 | 構造部材 |  | 水平荷重 | 1275 | 726 | 2792 | 1689 | 596 | 378 | 816 | 451 | 2900 kN |
|  |  |  | 鉛直荷重（圧縮） | 364 | 269 | 843 | 590 | 629 | 110 | 3156 | 451 | 5600 kN |
|  |  | 鉛直荷重（引張） | 442 | 420 | 718 | 715 | 319 | 198 | 1629 | 438 | 1800 kN |

（3）基本ケースに対する評価結果
基本ケースの評価結果を表6－9に示す。
全ての解析ケースにおいて，支持部材に発生するひずみ，応力等は許容限界を超え ず，構造強度上の評価方針を満足することを確認した。

表 6－9 基本ケースの評価結果（1／6）

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | 評価ケース | 発生値 $(-)$ | 許容限界 $(-)$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| フレーム | 主桁 | ひずみ | G1－EW－3 |  |  |
|  | 横補強材 | ひずみ | G1－EW－1 |  |  |
|  |  |  | G1－EW－2 |  |  |
|  |  |  | G1－EW－3 |  |  |
|  | 大梁 | ひずみ | G1－V－1 |  |  |
|  |  |  | G1－V－4 |  |  |
|  |  |  | G1－V－5 |  |  |
|  |  |  | G2－NS－1 |  |  |
|  |  |  | G2－V－1 |  |  |
|  |  |  | G2－V－3 |  |  |
|  |  |  | G2－V－4 |  |  |

注記＊：下線部は発生値最大を示す。

表 6－9 基本ケースの評価結果（2／6）

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | 評価ケース | 発生値 |  | 許容限界 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 西側 |  | 東側 |  |
| $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | ゴム本体 |  | 引張応力 | G1－EW－3 | 0.4 | 0.3 | 2．0 MPa |
|  |  | G1－V－3 |  | 0.7 | 0.5 |  |  |
|  |  | G1－V－6 |  | 1.1 | 1.1 |  |  |
|  |  | G1－V－7 |  | 0.7 | 0.5 |  |  |
|  |  | G2－V－2 |  | 0.6 | 0.7 |  |  |
|  |  | G2－V－5 |  | 1.0 | 0.9 |  |  |
|  |  | G2－V－6 |  | 0.7 | 0.7 |  |  |
|  |  | せん断 ひずみ | G1－EW－3 | 65 | 70 | 250 \％ |  |
|  |  |  | G1－V－3 | 60 | 66 |  |  |
|  |  |  | G1－V－6 | 60 | 66 |  |  |
|  |  |  | G1－V－7 | 60 | 66 |  |  |
|  |  |  | G2－V－2 | 45 | 53 |  |  |
|  |  |  | G2－V－5 | 45 | 53 |  |  |
|  |  |  | G2－V－6 | 45 | 53 |  |  |
|  |  | 圧縮応力 | G1－EW－3 | 1 | 1 | 23 MPa |  |
|  |  |  | G1－V－3 | 2 | 1 |  |  |
|  |  |  | G1－V－6 | 2 | 2 |  |  |
|  |  |  | G1－V－7 | 2 | 1 |  |  |
|  |  |  | G2－V－2 | 2 | 1 |  |  |
|  |  |  | G2－V－5 | 1 | 2 |  |  |
|  |  |  | G2－V－6 | $\underline{2}$ | 1 |  |  |

注記＊：下線部は発生値最大を示す。

表 6－9 基本ケースの評価結果（3／6）

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | 評価ケース | 発生値 <br> （MPa） |  | 許容限界 （MPa） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 西側 |  | 東側 |  |
| $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | 内部鋼板 |  | 引張応力 | G1－EW－3 | 11 | 11 | 280 |
|  |  | G1－V－3 |  | 22 | 11 |  |  |
|  |  | G1－V－6 |  | 22 | 22 |  |  |
|  |  | G1－V－7 |  | 22 | 11 |  |  |
|  |  | G2－V－2 |  | 22 | 11 |  |  |
|  |  | G2－V－5 |  | 11 | 22 |  |  |
|  |  | G2－V－6 |  | $\underline{22}$ | 11 |  |  |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | G1－EW－3 | 88 | 88 | 420 |  |
|  |  |  | G1－V－3 | 72 | 94 |  |  |
|  |  |  | G1－V－6 | 81 | 84 |  |  |
|  |  |  | G1－V－7 | 72 | $\underline{95}$ |  |  |
|  |  |  | G2－V－2 | 60 | 66 |  |  |
|  |  |  | G2－V－5 | 72 | 74 |  |  |
|  |  |  | G2－V－6 | 63 | 67 |  |  |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | G1－EW－3 | 54 | 56 | 257 |  |
|  |  |  | G1－V－3 | 59 | 55 |  |  |
|  |  |  | G1－V－6 | 69 | $\underline{71}$ |  |  |
|  |  |  | G1－V－7 | 59 | 56 |  |  |
|  |  |  | G2－V－2 | 50 | 54 |  |  |
|  |  |  | G2－V－5 | 61 | 62 |  |  |
|  |  |  | G2－V－6 | 52 | 55 |  |  |

注記＊：下線部は発生値最大を示す。

表 6－9 基本ケースの評価結果（4／6）

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | 評価ケース | 発生値 | 許容限界 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 大梁 } \\ \text { ゴム支承 } \end{gathered}$ | ゴム本体 | 引張応力 | G1－V－1 | 0.2 | 2．0 MPa |
|  |  |  | G1－V－4 | 0．2 |  |
|  |  |  | G1－V－5 | 0.1 |  |
|  |  |  | G2－NS－1 | 0 |  |
|  |  |  | G2－V－1 | 0 |  |
|  |  |  | G2－V－3 | 0 |  |
|  |  |  | G2－V－4 | 0 |  |
|  |  |  | $B-V-1$ | 0.2 |  |
|  |  |  | B－V－2 | 0.2 |  |
|  |  | せん断 ひずみ | G1－V－1 | 64 | 250 \％ |
|  |  |  | G1－V－4 | 64 |  |
|  |  |  | G1－V－5 | 64 |  |
|  |  |  | G2－NS－1 | 65 |  |
|  |  |  | G2－V－1 | 64 |  |
|  |  |  | G2－V－3 | 64 |  |
|  |  |  | G2－V－4 | 64 |  |
|  |  |  | $B-V-1$ | 64 |  |
|  |  |  | B－V－2 | 64 |  |
|  |  | 圧縮応力 | G1－V－1 | 1 | 23 MPa |
|  |  |  | G1－V－4 | $\underline{1}$ |  |
|  |  |  | G1－V－5 | 1 |  |
|  |  |  | G2－NS－1 | 1 |  |
|  |  |  | G2－V－1 | 1 |  |
|  |  |  | G2－V－3 | 1 |  |
|  |  |  | G2－V－4 | 1 |  |
|  |  |  | $B-V-1$ | 1 |  |
|  |  |  | $B-V-2$ | 1 |  |

注記＊：下線部は発生値最大を示す。

表 6－9 基本ケースの評価結果（5／6）

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | 評価ケース | 発生値 <br> （MPa） | 許容限界 （MPa） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 大梁 <br> ゴム支承 | 内部鋼板 | 引張応力 | G1－V－1 | 11 | 280 |
|  |  |  | G1－V－4 | 11 |  |
|  |  |  | G1－V－5 | 11 |  |
|  |  |  | G2－NS－1 | 11 |  |
|  |  |  | G2－V－1 | 11 |  |
|  |  |  | G2－V－3 | 11 |  |
|  |  |  | G2－V－4 | 11 |  |
|  |  |  | $B-V-1$ | 11 |  |
|  |  |  | B－V－2 | 11 |  |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | G1－V－1 | 72 | 420 |
|  |  |  | G1－V－4 | 76 |  |
|  |  |  | G1－V－5 | 72 |  |
|  |  |  | G2－NS－1 | 61 |  |
|  |  |  | G2－V－1 | 61 |  |
|  |  |  | G2－V－3 | 61 |  |
|  |  |  | G2－V－4 | 61 |  |
|  |  |  | $B-V-1$ | 72 |  |
|  |  |  | B－V－2 | 72 |  |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | G1－V－1 | 36 | 257 |
|  |  |  | G1－V－4 | 37 |  |
|  |  |  | G1－V－5 | 36 |  |
|  |  |  | G2－NS－1 | 31 |  |
|  |  |  | G2－V－1 | 32 |  |
|  |  |  | G2－V－3 | 32 |  |
|  |  |  | G2－V－4 | 31 |  |
|  |  |  | $B-V-1$ | 36 |  |
|  |  |  | B－V－2 | 36 |  |

注記＊：下線部は発生値最大を示す。

表 6－9 基本ケースの評価結果（6／6）

| 評価対象部位 | 評価項目 | 評価ケース | 発生値 <br> （kN） |  | 許容限界 <br> （kN） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  |  | 西側 | 東側 |  |
| 可動支承 | 水平荷重 | G1－EW－1 | $\underline{1275}$ | 726 | 2900 |
|  |  | G1－V－4 | 883 | 850 |  |
|  |  | G1－V－5 | 558 | 384 |  |
|  |  | G2－NS－1 | 359 | 213 |  |
|  |  | G2－V－1 | 391 | 285 |  |
|  |  | G2－V－3 | 1011 | 881 |  |
|  |  | G2－V－4 | 518 | 340 |  |
|  | 鉛直荷重 （圧縮） | G1－EW－1 | 364 | 269 | 5600 |
|  |  | G1－V－4 | 487 | 445 |  |
|  |  | G1－V－5 | 577 | 231 |  |
|  |  | G2－NS－1 | 53 | 22 |  |
|  |  | G2－V－1 | 250 | 641 |  |
|  |  | G2－V－3 | 572 | 291 |  |
|  |  | G2－V－4 | 194 | 413 |  |
|  | 鉛直荷重 （引張） | G1－EW－1 | 442 | 420 | 1800 |
|  |  | G1－V－4 | 519 | 563 |  |
|  |  | G1－V－5 | 368 | 242 |  |
|  |  | G2－NS－1 | 139 | 120 |  |
|  |  | G2－V－1 | 264 | 369 |  |
|  |  | G2－V－3 | 564 | 447 |  |
|  |  | G2－V－4 | 248 | 272 |  |

注記＊：下線部は発生値最大を示す。
（4）不確かさケースの設定
構造成立性の結果を踏まえ，表 6－1 にて整理した基本ケースに対して，ゴム支承の剛性のばらつきによる影響及び飛来物の衝突姿勢による影響をそれぞれ確認する。
a．ゴム支承の剛性のばらつきによる影響評価（不確かさケース（1））
ゴム支承の剛性の変化が評価に与える影響が大きいのは，支承部の評価に対して であると考えられることから，フレームゴム支承及び可動支承部の評価に対して， ゴム支承の不確かさ（剛性のばらつき）による影響を確認する。結果については，「6．（2）g．（a）基本ケースにおける構造成立性及びゴム支承の剛性のばらつきによ る影響」より，各種依存性試験を踏まえたゴム支承の剛性のばらつきを考慮しても，基本ケースに対する影響は軽微であったものの，他の基本ケースの結果を踏まえ，支承部近傍への衝突ケース及び支承部の裕度が小さいケースに対して，影響評価を実施することとする。
b．飛来物の衝突姿勢による影響評価（不確かさケース（2））
竜巻防護ネットの構造や周辺構造物の配置関係を踏まえると，飛来物の長辺衝突 が起こり得る可能性は低いと考えられるが，「6．（2）g．（b）飛来物の衝突姿勢に対す る影響」より，飛来物の衝突する位置によっては与える影響が大きい傾向が見られ ることから，基本ケースに対して長辺衝突し得るケースについては，飛来物衝突姿勢の不確かさによる影響を確認することとする。

不確かさケースの選定の考え方を表 6－10に示す。

表 6－10 不確かさケースの選定の考え方（1／3）

| a．飛来物衝突部材 | b．評価対象 | 基本ケース |  |  | 不確かさケース（1） （剛性のばらつき） | 不確かさケース（2） <br> （飛来物衝突姿勢） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | ケース | 衝突位置 | 衝突 <br> 方向 |  |  |
| $\begin{gathered} \text { 主桁 } \\ (フ レ ー ム G 1) \end{gathered}$ | 主桁 | G1－EW－3 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \end{aligned}$ | $\begin{gathered} \text { 水平 } \\ \text { EW } \end{gathered}$ | －＊1 | 評価実施 |
|  | 横補強材 | G1－EW－1 | 端部 <br> （南側） | $\begin{gathered} \text { 水平 } \\ \text { EW } \end{gathered}$ |  |  |
|  |  | G1－EW－2 | 中央 | 水平 <br> EW |  |  |
|  |  | G1－EW－3 | 端部 <br> （北側） | 水平 <br> EW |  |  |
|  | 大梁 | G1－V－1 | 端部 <br> （南側） | 鉛直 |  |  |
|  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | G1－EW－3 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \\ & \hline \end{aligned}$ | 水平 EW | 評価実施＊${ }^{1}$ |  |
|  |  | G1－V－3 | 端部 <br> （北側） | 鉛直 |  |  |
|  | 大梁ゴム <br> 支承 | G1－V－1 | 端部 （南側） | 鉛直 | 評価実施＊${ }^{1}$ |  |
|  | 可動支承 | G1－EW－1 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (南側) } \end{aligned}$ | 水平 <br> EW |  |  |
| 横補強材(フレームG1) | 大梁 | G1－V－4 | 中央 | 鉛直 | －＊1 | 横補強材の上フラン ジの寸法が飛来物の長辺寸法未満であ り，衝突しないこと から，評価実施しな い |
|  |  | G1－V－5 | 端部 | 鉛直 |  |  |
|  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | G1－V－6 | 中央 | 鉛直 | 評価実施＊${ }^{1}$ |  |
|  |  | G1－V－7 | 端部 | 鉛直 | －＊1 |  |
|  | 大梁ゴム <br> 支承 | G1－V－4 | 中央 | 鉛直 |  |  |
|  |  | G1－V－5 | 端部 | 鉛直 |  |  |
|  | 可動支承 | G1－V－4 | 中央 | 鉛直 |  |  |
|  |  | G1－V－5 | 端部 | 鉛直 |  |  |

注記 $* 1$ ：基本ケース全体の結果を踏まえ，支承部近傍への衝突ケース及び支承部の裕度が小さいケースに対して評価を実施する。
＊2：飛来物が衝突しらる横補強材の上フランジ寸法（約 4300 mm ）と，飛来物長辺方向寸法（ 4200 mm ）がほぼ同等であるため，中央部の評価で代表する。

表 6－10 不確かさケースの選定の考え方（2／3）


注記 $* 1$ ：基本ケース全体の結果を踏まえ，支承部近傍への衝突ケース及び支承部の裕度が小さいケースに対して評価を実施する。
＊2：飛来物が衝突しうる横補強材の上フランジ寸法（約 4300 mm ）と，飛来物長辺方向寸法（ 4200 mm ）がほぼ同等であるため，中央部の評価で代表する。

表 6－10 不確かさケースの選定の考え方（3／3）

| a．飛来物衝突部材 | b．評価対象 | 基本ケース |  |  | 不確かさケース（1） （剛性のばらつき） | 不確かさケース（2） （飛来物衝突姿勢） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | ケース | 衝突位置 | $\begin{aligned} & \text { 衝突 } \\ & \text { 方向 } \\ & \hline \end{aligned}$ |  |  |
| 大梁 | $\begin{gathered} \text { 大梁ゴム } \\ \text { 支承 } \end{gathered}$ | B－V－1 | 中央 | 鉛直 |  | 評価実施 |
|  |  | B－V－2 | 端部 | 鉛直 | －＊${ }^{1}$ | 横補強材の上フラン ジの寸法が飛来物の長辺寸法未満であ り，衝突しないこと から，評価実施しな い |

注記＊ 1 ：基本ケース全体の結果を踏まえ，支承部近傍への衝突ケース及び支承部の裕度が小さいケースに対して評価を実施する。
＊2：飛来物が衝突しうる横補強材の上フランジ寸法（約 4300 mm ）と，飛来物長辺方向寸法（ 4200 mm ）がほぼ同等であるため，中央部の評価で代表する。
（5）不確かさケースに対する評価結果
不確かさケースの評価結果を表6－11 から表6－13 にそれぞれ示す。
全ての解析ケースにおいて，支持部材に発生するひずみ，応力等は許容限界を超え ず，構造強度上の評価方針を満足することを確認した。なお，一部評価において破断 ひずみを超えるひずみが確認されたケースについても，全断面の破断に至らないこと を確認している。G1－EW－1 の長辺衝突による衝突解析結果を図 6－7 に示す。
表 6－12 不確かさケース（1）（ゴム支承剛性変化＋側）の評価結果まとめ

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | G1－EW－1 |  | G1－EW－3 |  | G1－V－1 |  | G1－V－3 |  | G1－V－6 |  | 発生値最大 | 許容限界 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| フレーム | 主桁 | ひずみ |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
|  | 横補強材 | ひずみ |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| 大梁 | 大梁 | ひずみ |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
|  |  |  | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 | 西側 | 東側 |  |  |
| $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | ゴム本体 | 引張応力 | 0.2 | 0.1 | 0.4 | 0.3 | 0.3 | 0.2 | 0.6 | 0.4 | 1.4 | 1.2 | 1． 4 MPa | 2.0 MPa |
|  |  | せん断ひずみ | 40 | 45 | 44 | 48 | 40 | 44 | 40 | 44 | 40 | 44 | 48 \％ | 250 \％ |
|  |  | 圧縮応力 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 2 | 1 | 2 | 2 | 2 MPa | 23 MPa |
|  | 内部鋼板 | 引張応力 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 11 | 22 | 11 | 22 | 22 | 22 MPa | 280 MPa |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | 72 | 76 | 93 | 90 | 78 | 76 | 75 | 97 | 103 | 97 | 103 MPa | 420 MPa |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | 47 | 50 | 57 | 58 | 49 | 49 | 60 | 57 | 87 | 80 | 87 MPa | 257 MPa |
| 大梁ゴム支承 | ゴム本体 | 引張応力 | 0 |  | 0 |  | 0.2 |  | 0 |  | 0.1 |  | 0．2 MPa | 2．0 MPa |
|  |  | せん断ひずみ | 46 |  | 44 |  | 43 |  | 43 |  | 43 |  | 46 \％ | 250 \％ |
|  |  | 圧縮応力 | 1 |  | 1 |  | 1 |  | 1 |  | 1 |  | 1 MPa | 23 MPa |
|  | 内部鋼板 | 引張応力 | 11 |  | 11 |  | 11 |  | 11 |  | 11 |  | 11 MPa | 280 MPa |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | 66 |  | 60 |  | 79 |  | 58 |  | 68 |  | 79 MPa | 420 MPa |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | 34 |  | 31 |  | 39 |  | 30 |  | 34 |  | 39 MPa | 257 MPa |
| 可動支承 |  | 水平荷重 | 1249 | 752 | 529 | 329 | 587 | 390 | 447 | 215 | 394 | 234 | 1249 kN | 2900 kN |
|  |  | 鉛直荷重（圧縮） | 372 | 265 | 221 | 230 | 701 | 101 | 99 | 50 | 107 | 211 | 701 kN | 5600 kN |
|  |  | 鉛直荷重（引張） | 356 | 419 | 247 | 259 | 397 | 192 | 108 | 121 | 101 | 289 | 419 kN | 1800 kN |


[^0]:    | （3）規格式により，対象が定められている部位 |
    | :--- |
    | （4） |

[^1]:    注記＊1：（1）第1保管エリア，（2）第 2 保管エリア，（3）第3保管エリア，（4）第4保管エリア，（5）緊急時対策建屋（北側）

[^2]:    注記＊1：（1）第1保管エリア，（2）第2保管エリア，（3）第3保管エリア，（4）第4保管エリア，（5）緊急時対策建屋（北側）

[^3]:    注記＊：いずれの支承部も構造強度上の評価方針を満足することを確認する。

