```
本資料のうち，枠囲みの内容
は商業機密の観点や防護上の
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 \(~\left(\begin{array}{c|c|}\hline 資料番号 \& 02－工－B－20－0089＿改 1 \\

\hline 提出年月日 \& 2021 年 5 月 21 日 \\
\hline\end{array}\right.\)

VI－3－別添 1－2－1－1 竜巻防護ネットの強度計算書

2021 年5月
東北電力株式会社
1．概要 ..... 1
2．基本方針 ..... 1
2.1 位置 ..... 1
2.2 構造概要 ..... 3
2.3 評価方針 ..... 8
2.4 適用規格 ..... 11
3．強度評価方法 ..... 12
3.1 ネットの強度評価方法 ..... 12
3．1．1 記号の定義 ..... 12
3．1．2 評価対象部位 ..... 17
3．1．3 荷重及び荷重の組合せ． ..... 19
3．1．4 許容限界 ..... 22
3．1．5 評価方法 ..... 29
3．2 防護板の強度評価方法 ..... 43
3．2．1 記号の定義 ..... 43
3．2．2 評価対象部位 ..... 43
3．2．3 荷重及び荷重の組合せ・ ..... 43
3．2．4 許容限界 ..... 44
3．2．5 評価方法 ..... 44
3.3 支持部材の強度評価方法 ..... 46
3．3．1 記号の定義 ..... 46
3．3．2 評価対象部位 ..... 48
3．3．3 荷重及び荷重の組合せ． ..... 50
3．3．4 許容限界 ..... 50
3．3．5 評価方法 ..... 55
4．評価条件 ..... 65
4.1 ネットの評価条件 ..... 65
4.2 防護板の評価条件 ..... 68
4.3 支持部材の評価条件 ..... 68
5．強度評価結果 ..... 74
5.1 ネットの吸収エネルギ評価． ..... 74
5.2 ネットの破断評価 ..... 74
5.3 ネットのたわみ評価 ..... 76
5.4 防護板の貫通評価 ..... 76
5.5 支持部材の貫通評価 ..... 77
5.6 支持部材の支持機能評価 ..... 78

## 1．概要

本資料は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」に示すとお り，防護対策施設である竜巻防護ネットが，外部事象防護対象施設の機能喪失に至る可能性のある飛来物（以下「飛来物」という。）が外部事象防護対象施設へ衝突すること を防止するために，主要な部材が破断せず，たわみを生じても飛来物が外部事象防護対象施設と衝突しないよう，竜巻防護ネットを構成する主要な構造部材が構造健全性を有 することを確認するものである。

2．基本方針
添付書類「VI－3－別添1－2 防護対策施設の強度計算の方針」を踏まえ，竜巻防護ネ ットの「2．1 位置」，「2．2 構造概要」，「2．3 評価方針」及び「2．4 適用規格」 を示す。

## 2.1 位置

竜巻防護ネットは，海水ポンプ室補機ポンプエリアの上面に設置する。竜巻防護ネ ットの設置位置図を図 $2-1$ に，外部事象防護対象施設と竜巻防護ネットの配置イメー ジ図を図2－2に示す。


図 2－1 竜巻防護ネットの設置位置図

## 2.2 構造概要

竜巻防護ネットの構造は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「3．1竜巻防護ネットの構造設計」に示す構造設計を踏まえ，設定する。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。

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ャックルを設置し，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 トに作用する荷重は，ワイヤロープ及び接続冶具を介して支持部材に伝達し，支持部材から海水ポンプ室躯体に伝達する構造とする。

金網は，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も のである。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 て主に荷重を受け持つ展開方向と展開直角方向の異方性を持っており，ネットに対し てL 字に張った 2 本のワイヤロープで支持される。金網展開方向及び展開直角方向と もに支持していることから，ワイヤロープの張力が均一に発生する構造である。

ワイヤロープは，接続治具（支持部）であるターンバックル及びシャックル並びに接続冶具（固定部）である取付プレート及び隅角部固定ボルトで支持される。また， ワイヤロープは，ネットの自重による平常時のたわみが大きくならないように，初期張力をかけ，トルク管理を行う。

防護板は，鋼板により構成する鋼製構造物である。防護板に作用する荷重は，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。

ネット及び防護板の支持部材は，フレーム（主桁，横補強材，ブレース等により構成する），大梁，可動支承，ゴム支承等により構成され，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。

竜巻防護ネットの構造概要図を図2－3から図2－6に示す。


注記＊：主桁と横補強材で形成される開口部に設置するネットについて，寸法に応じ て以下のとおり分類して評価している。

No．1：金網サイズ約 $3.7 \mathrm{~m} \times$ 約 3.5 m （フレーム G1 及び G4 に設置するネット）
No．2：金網サイズ約 $4.8 \mathrm{~m} \times$ 約 3.5 m （フレーム G2 及び G3 に設置するネット）

図 2－3 竜巻防護ネットの構造概要図



図 2－4 竜巻防護ネットの構造概要図（鳥瞰図）

（平面図＊）
注記＊：平面図は金網1枚当たりの構造を示す。

（ $\mathrm{E}-\mathrm{E}$ 矢視）

図 2－5 竜巻防護ネットの構造概要図（ネット）

（D 部平面図）

（ $\mathrm{F}-\mathrm{F}$ 矢視）

（G－G 矢視）

図 2－6 竜巻防護ネットの構造概要図（防護板）

## 2． 3 評価方針

竜巻防護ネットの強度評価は，添付書類「VI－3－別添1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「2．3 荷重及び荷重の組合せ」及び「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」 にて設定している荷重及び荷重の組合せ並びに許容限界を踏まえ，竜巻防護ネットの評価対象部位に作用する応力等が，許容限界に収まることを「3．強度評価方法」に示す方法により，「4．評価条件」に示す評価条件を用いて計算し，「5．強度評価結果」にて確認する。

竜巻防護ネットの評価フローを図2－7に示す。
竜巻防護ネットの強度評価においては，その構造を踏まえ，設計竜巻荷重とこれに組み合わせる荷重（以下「設計荷重」という。）の作用方向及び伝達過程を考慮し，評価対象部位を設定する。

具体的には，以下のとおりとする。
（1）ネット
設計荷重に対して，竜巻防護ネットは，内側に設置した外部事象防護対象施設 の機能喪失に至る可能性のある飛来物を補足し外部事象防護対象施設へ衝突させ ないために，破断が生じないよう十分な余裕を持った強度を有すること及びたわ みが生じても，飛来物が外部事象防護対象施設と衝突しないよう外部事象防護対象施設との離隔が確保できることを確認する。

金網は破断が生じないことの確認として，金網が飛来物のエネルギを吸収する ことができること及び飛来物の衝突箇所において金網目合いの破断が生じないよ う十分な余裕を持った強度を有することを評価する。また，ネットが飛来物を補足可能であることを確認するために，設計荷重に対して，金網を支持するワイヤ ロープ及び接続冶具（支持部及び固定部）に破断が生じないよう十分な余裕を持 った強度を有することを評価する。
（2）防護板
飛来物が外部事象防護対象施設に衝突する直接的な影響の評価として，防護対策施設を構成する部材に対する衝突評価を行う。衝突評価は，設計荷重に対し，飛来物が施設を構成する部材を貫通しない設計とするために，防護板が飛来物の貫通を生じない最小厚さ以上であることを計算により確認する。（以下「貫通評価」という。）
（3）支持部材
設計荷重に対し，外部事象防護対象施設の機能喪失に至る可能性のある飛来物 が支持部材を構成するフレーム（横補強材）及び大梁を貫通し外部事象防護対象施設へ衝突しないことを確認するための，フレーム（横補強材）及び大梁に対す る貫通評価を実施する。また，支持部材に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すること及び設計竜巻の風圧力による荷重及び飛

来物による衝撃荷重並びにその他の荷重に対し，支持部材が倒壊し外部事象防護対象施設に機械的な波及的影響を与えないことを確認する。（以下「支持機能評価」という。）


図 2－7 竜巻防護ネットの評価フロー（ $1 / 3$ ）（ネット）


図 2－7 竜巻防護ネットの評価フロー（2／3）（防護板）


注記＊：衝突解析においては，解析コード「LS－DYNA」を用いて3次元 FEM モデルに よりモデル化し，支持部材について評価を実施する。

図2－7 竜巻防護ネットの評価フロー（3／3）（支持部材）

## 2．4 適用規格

適用する規格，基準等を以下に示す。

- J S M E S N C 1－2005／2007 発電用原子力設備規格 設計•建設規格
- 原子力発電所耐震設計技術指針 重要度分類•許容応力編（JEAG46011補 －1984）
- 原子力発電所耐震設計技術指針（J E A G 4 6 O 1－1987）
- 原子力発電所耐震設計技術指針（J E A G 4 6 O 1－1991 追補版）
- 日本建築学会 2004 年 建築物荷重指針•同解説
- 日本建築学会 2005 年 鋼構造設計規準－許容応力度設計法－
－Methodology for Performing Aircraft Impact Assessments for New Plant Design（Nuclear Energy Institute $2011 \operatorname{Rev} 8$（NEI 07－13））
- 建築基準法（昭和25年5月24日法律第201号）
- 建築基準法施行令（昭和25年11月16日政令第338号）
- 日本道路協会 平成 14 年 3 月 道路橋示方書•同解説 V 耐震設計編
- 日本道路協会 平成16年4月道路橋支承便覧
- 日本道路協会 平成 20 年 8 月 小規模吊橋指針•同解説
- ISES7607－3 軽水炉構造機器の衝撃荷重に関する調査 その3 ミサイルの衝突によ る構造壁の損傷に関する評価式の比較検討（昭和51年10月高温構造安全技術研究組合）
－タービンミサイル評価について（昭和 52 年 7 月 20 日 原子力委員会原子炉安全専門審査会）
－U．S．NUCLEAR REGULATORY COMMISSION：REGULATORY GUIDE 1．76，DESIGN－BASIS TORNADO AND TORNADO MISSILES FOR NUCLEAR POWER PLANTS，Revision1，March 2007
－日本産業規格（J I S ）

3．強度評価方法
3.1 ネットの強度評価方法

3．1．1 記号の定義
（1）荷重の算定
荷重の算定に用いる記号を表3－1に示す。

表3－1 荷重の算定に用いる記号

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| $\mathrm{A}_{\text {a }}$ | $\mathrm{m}^{2}$ | 金網の面積 |
| $\mathrm{C}_{\mathrm{n}}$ | － | ネットの風力係数 |
| d | m | 飛来物衝突後の飛来物の移動距離 |
| $\mathrm{Ef}_{\mathrm{f}}$ | kJ | 飛来物衝突時に金網に作用するエネルギ |
| $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$ | kN | 飛来物衝突時に金網が受ける最大衝撃荷重 |
| F a＂ | kN | 飛来物衝突時に金網が受ける衝撃荷重 |
| G | － | ガスト影響係数 |
| g | $\mathrm{m} / \mathrm{s}^{2}$ | 重力加速度（ $\mathrm{g}=9.80665$ ） |
| L x | m | 金網展開方向寸法 |
| $L_{\text {y }}$ | m | 金網展開直角方向寸法 |
| m | kg | 飛来物の質量 |
| m 1 | $\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{2}$ | 主金網の単位面積当たりの質量 |
| m 2 | $\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{2}$ | 補助金網の単位面積当たりの質量 |
| n | － | 主金網の設置枚数 |
| n 1 | － | 補助金網の設置枚数 |
| $\mathrm{P}_{\mathrm{w}}$ | kN | 金網の自重により作用する荷重 |
| Q | kN／s | 衝撃荷重が時間とともに比例する際の比例係数 |
| q | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ | 設計用速度圧 |
| t | S | 時間 |
| t 1 | S | 飛来物が衝突し金網のたわみ量が最大になる時間 |
| V | $\mathrm{m} / \mathrm{s}$ | 金網に衝突後の飛来物の移動速度 |
| $\mathrm{V}_{1}$ | $\mathrm{m} / \mathrm{s}$ | 金網への飛来物の衝突速度 |
| $\mathrm{V}_{\text {D }}$ | $\mathrm{m} / \mathrm{s}$ | 設計竜巻の最大風速 |
| $\mathrm{W}_{\text {W }}$ | kN | 風圧力による荷重 |
| $\delta$ | m | 飛来物衝突時の金網の最大たわみ量 |
| $\rho$ | $\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{3}$ | 空気密度 |
| $\phi$ | － | 金網の充実率 |

（2）吸収エネルギ評価
吸収エネルギ評価に用いる記号を表3－2に示す。

表 3－2 吸収エネルギ評価に用いる記号（1／2）

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| a | mm | 金網1目合いの対角寸法 |
| a s | mm | 金網 1 目合いの破断変位 |
| b | mm | 飛来物の端面の長辺方向寸法 |
| c | mm | 飛来物の端面の短辺方向寸法 |
| E f | kJ | 飛来物衝突時に金網に作用するエネルギ |
| E ${ }_{\text {i }}$ | kJ | i番目の列における金網の吸収可能なエネルギ |
| Emax | kJ | 金網設置枚数を考慮した限界吸収エネルギ |
| Emax ${ }^{\text {a }}$ | kJ | 等価剛性の導出過程を踏まえた係数及び金網設置枚数を考慮 した限界吸収エネルギ |
| E ${ }_{\text {t }}$ | kJ | 金網設置枚数を考慮した金網に作用する全外力エネルギ |
| $\mathrm{E}_{\text {w }}$ | kJ | 風圧力による荷重及び常時作用する荷重により金網に作用す る外力エネルギ |
| F ${ }_{\text {i }}$ | kN | 飛来物衝突時のi番目の列における作用力 |
| $\mathrm{F}_{\text {w }}$ | kN | 風圧力による荷重及び常時作用する荷重により金網に作用す る荷重 |
| K | kN／m | 金網の 1 目合いの等価剛性 |
| K ${ }_{\text {x }}{ }^{\text {，}}$ | kN／m | 1 列当たりの金網展開方向等価剛性 |
| $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ | kN／m | 金網設置枚数を考慮した金網の1目合いの展開方向の 1 列の等価剛性 |
| L x | m | 金網展開方向寸法 |
| L y | m | 金網展開直角方向寸法 |
| n | － | 主金網の設置枚数 |
| $\mathrm{N}_{\mathrm{x}}$ | － | 金網展開方向目合い数 |
| $\mathrm{N}_{\mathrm{y}}$ | － | 金網展開直角方向目合い数 |
| $\mathrm{P}_{\mathrm{i}}$ | kN | 飛来物衝突時に金網に発生するi 番目の列における張力 |
| $\mathrm{X}_{\mathrm{i}}$ | m | i 列目の金網の伸び |
| $\delta \mathrm{a}$ | m | 風圧力による荷重及び常時作用する荷重による金網のたわみ量 |
| $\delta{ }_{\mathrm{i}}$ | m | i 番目の列における金網のたわみ量 |
| $\delta$ max | m | 金網の最大たわみ量 |

表 3－2 吸収エネルギ評価に用いる記号（2／2）

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :--- |
| $\theta_{\mathrm{i}}$ | $\circ$ | i番目の列における金網たわみ角 |
| $\theta_{\mathrm{max}}$ | $\circ$ | 金網の最大たわみ角 |

（3）破断評価
破断評価に用いる記号を表3－3に示す。

表 3－3 破断評価に用いる記号（1／2）

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :--- |
| $\mathrm{a}_{\mathrm{w}}$ | mm | 取付プレート溶接部ののど厚 |
| $\mathrm{A}_{\mathrm{b}}$ | $\mathrm{mm}^{2}$ | 隅角部固定ボルトの呼び径断面積 |
| $\mathrm{C}_{\mathrm{c}}$ | - | ワイヤグリップ効率 |
| $\mathrm{E}_{\mathrm{t}}$ | kJ | 金網設置枚数を考慮した金網に作用する全外力エネルギ |
| $\mathrm{F}^{*}$ | MPa | 設計•建設規格 SSB－3121．3及びSSB－3133に定める値 |
| $\mathrm{F}_{3}$ | kN | ワイヤロープの規格値 |

表3－3 破断評価に用いる記号（2／2）

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| L | mm | 取付プレートの面取り長さ |
| L pw | mm | 取付プレート溶接部の有効脚長 |
| L $\mathrm{p}_{1}$ | mm | 取付プレート長さ（縦方向） |
| L ${ }_{\text {p }}$ | mm | 取付プレート長さ（横方向） |
| L ${ }_{x}$ | m | 金網展開方向寸法 |
| L y | m | 金網展開直角方向寸法 |
| n | － | 主金網の設置枚数 |
| n 2 | － | 隅角部固定ボルト本数 |
| n 40 | － | 40 mm 目合い金網における飛来物衝突時の周辺の交点数 |
| n 50 | － | 50 mm 目合い金網における飛来物衝突時の周辺の交点数 |
| $\mathrm{S}_{\text {u }}$ | MPa | 設計•建設規格 付録材料図表 Part5 表9に定める値 |
| $\mathrm{S}_{\text {w }}$ | mm | 取付プレート溶接部の溶接脚長 |
| $\mathrm{S}_{\mathrm{y}}$ | MPa | 設計•建設規格 付録材料図表 Part5 表8に定める値 |
| T ${ }^{\text {，}}$ | kN | 金網に発生する張力の合計の最大値 |
| $\mathrm{T}_{1}$ ， | kN | ワイヤロープ 1 本に発生する張力 |
| $\mathrm{T}_{1}{ }^{\prime \prime}$ | kN | 補助金網を支持しているワイヤロープ1本に発生する張力 |
| T $\times$ | kN | 金網展開方向のワイヤロープから発生するX方向の荷重 |
| $\mathrm{T}_{\mathrm{x}}$ ， | kN | 金網展開直角方向のワイヤロープから発生する X 方向の荷重 |
| T y | kN | 金網展開方向のワイヤロープから発生するY方向の荷重 |
| T y ${ }^{\text {，}}$ | kN | 金網展開直角方向のワイヤロープから発生する Y 方向の荷重 |
| $\delta$ | m | 金網の最大たわみ量 |
| $\delta_{\text {w }}$ | m | 金網展開方向に平行なワイヤロープの変形後のたわみ量 |
| $\delta{ }_{\text {w }}{ }^{\text {d }}$ | m | 金網展開直角方向に平行なワイヤロープの変形後のたわみ量 |
| $\theta$ | － | 金網のたわみ角 |
| $\theta_{1}$ | － | 金網展開方向に平行なワイヤロープの水平投影たわみ角 |
| $\theta_{2}$ | － | 金網展開直角方向に平行なワイヤロープの水平投影たわみ角 |
| $\theta$ w 1 | － | 金網展開方向に平行なワイヤロープのたわみ角 |
| $\theta$ w2 | － | 金網展開直角方向に平行なワイヤロープのたわみ角 |
| $\theta \times$ | － | 金網展開方向に平行な金網のたわみ角 |
| $\theta$ y | － | 金網展開直角方向に平行な金網のたわみ角 |
| $\tau$ s | MPa | 隅角部固定ボルトに発生するせん断応力 |
| $\tau$ w | MPa | 取付プレート溶接部に発生するせん断応力 |

（4）たわみ評価
たわみ評価に用いる記号を表3－4に示す。

表3－4 たわみ評価に用いる記号

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| E i | kJ | i 番目の列における金網の吸収可能なエネルギ |
| E t | kJ | 金網設置枚数を考慮した金網に作用する全外力エネルギ |
| $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ | kN／m | 金網設置枚数を考慮した金網の1目合いの展開方向の1列の等価剛性 |
| L b | m | 変形前のワイヤロープ長さ |
| $\mathrm{L}_{\mathrm{min}}$ | m | ネットと外部事象防護対象施設の最小離隔距離 |
| L x | m | 金網展開方向寸法 |
| L y | m | 金網展開直角方向寸法 |
| $L_{\text {z }}$ | m | ワイヤロープの全長 |
| N y | － | 金網展開直角方向目合い数 |
| S | m | 変形後のワイヤロープの長さ |
| $S_{x}{ }^{\prime}$ | m | 金網展開方向と平行に配置したワイヤロープの変形後の長さ |
| $S_{y}{ }^{\prime}$ | m | 金網展開方向と直交するワイヤロープの変形後の長さ |
| $\varepsilon$ | － | ワイヤロープのひずみ量 |
| $\delta$ | m | 飛来物衝突時の金網の最大たわみ量 |
| $\delta$ ， | m | ワイヤロープの変形による伸び量 |
| $\delta{ }_{\mathrm{i}}$ | m | i 番目の列における金網のたわみ量 |
| $\delta_{\text {t }}$ | m | 金網とワイヤロープの合計たわみ量 |
| $\delta$ w | m | ワイヤロープのたわみ量 |
| $\delta \mathrm{wx}$ | m | 金網展開方向に平行なワイヤロープの変形後のたわみ量 |
| $\delta \mathrm{wy}$ | m | 金網展開直角方向に平行なワイヤロープの変形後のたわみ量 |
| $\theta$ x | － | 金網展開方向に平行な金網のたわみ角 |
| $\theta \mathrm{y}$ | － | 金網展開直角方向に平行な金網のたわみ角 |

## 3．1．2 評価対象部位

ネットの評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算 の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，設定する。
（1）金網
金網の評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算 の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，
「2．2 構造概要」に示す構造に基づき，設計荷重の作用方向及び伝達過程を考慮し設定する。

設計荷重は，金網に直接作用する。このため，設計荷重に対する評価対象部位 は，金網とする。評価対象部位を図 3－1 に示す。
（2）ワイヤロープ
ワイヤロープの評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，「2．2 構造概要」に示す構造に基づき，設計荷重の作用方向及び伝達過程を考慮し設定する。

設計荷重は，金網に作用した荷重がワイヤロープに作用するため，設計荷重に対する評価対象部位は，ワイヤロープとする。
（3）接続治具（支持部）
接続治具（支持部）の評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，「2．2 構造概要」に示す構造に基づき，設計荷重の作用方向及 び伝達過程を考慮し設定する。
設計荷重は，金網に作用し，ワイヤロープを介して接続冶具（支持部）のター ンバックル及びシャックルに作用するため，設計荷重に対する評価対象部位は， ターンバックル及びシャックルとする。
（4）接続冶具（固定部）
接続治具（固定部）の評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，「2．2 構造概要」に示す構造に基づき，設計荷重の作用方向及 び伝達過程を考慮し設定する。
設計荷重は，金網に作用し，ワイヤロープ及び接続冶具（支持部）を介して接続冶具（固定部）の隅角部固定ボルト及び取付プレートに作用するため，設計荷重に対する評価対象部位は，隅角部固定ボルト及び取付プレートとする。このう ち，取付プレートについては，プレート本体，プレートと支持板の溶接部及び支持板とフレームの溶接部があるが，評価上裕度が最も小さいプレートと支持板の

溶接部を評価対象部位とする。
隅角部固定ボルトの評価対象部位を図3－2に，取付プレートの評価対象部位を図3－3に示す。


図 3－1 金網の評価対象部位


図 3－2 隅角部固定ボルトの評価対象部位


図 3－3 取付プレートの評価対象部位

## 3．1．3 荷重及び荷重の組合せ

強度評価に用いる荷重は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算 の方針」の「2．3 荷重及び荷重の組合せ」を踏まえて設定する。
（1）荷重の設定
強度評価には以下の荷重を用いる。荷重の算定に用いる竜巻の特性値を表3－5に示す。

表 3－5 荷重の算定に用いる竜巻の特性値

| 最大風速 | 移動速度 | 最大接線風速 <br> $V_{\mathrm{D}}$ <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | $\mathrm{V}_{\mathrm{Rm}}$ <br> 最大気圧低下量 <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 100 | 15 | $\Delta \mathrm{P}_{\mathrm{max}}$ <br> $\left(\mathrm{N} / \mathrm{m}^{2}\right)$ |  |

a．風圧力による荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}$ ）
風圧力による荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}$ ）は，次式により算定する。
$\mathrm{W}_{\mathrm{W}}=\frac{\mathrm{q} \cdot \mathrm{G}^{\cdot} \mathrm{C}_{\mathrm{n}} \cdot \mathrm{A}_{\mathrm{a}} \cdot \phi}{1000}$
設計用速度圧 q は，次式により算定する。
$\mathrm{q}=\frac{1}{2} \cdot \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{D}}{ }^{2}$
b．飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ）
ネットの破断評価に用いる飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ）は以下のとおり算出す る。

ネットにおいて，金網が最大たわみに達するまでの衝撃荷重 F a＂を図3－4 に示すような二等辺三角形荷重（Fa＂は時間とともに比例して増加する）と仮定 する。


図 3－4 金網に作用する衝撃荷重の時間変化の模式図

ここで，飛来物が金網に接触し $(\mathrm{t}=0)$ ，金網が最大変形し $\left(\mathrm{t}=\mathrm{t}_{1}\right)$ ，飛来物がリバウンドする $\left(\mathrm{t}=\mathrm{t}_{1} \sim 2 \mathrm{t}_{1}\right)$ 過程において，飛来物は金網に接触しているものと考え，最大衝撃荷重の発生時間は，金網が最も変形し，エネル ギを蓄えているときに生じているものとして $\mathrm{t}=\mathrm{t}_{1}$ とする。これより， F a＂ は以下のとおり算出される。

$$
\begin{equation*}
\mathrm{F}_{\mathrm{a}}^{"}=\mathrm{Q} \cdot \mathrm{t} \tag{3.1}
\end{equation*}
$$

したがって，金網への衝突後の飛来物の移動速度Vは，飛来物の運動量の変化 から，式（3．1）の衝撃荷重Fa＂を基に，以下のとおり算出される。

$$
\begin{align*}
\mathrm{V} & =-\frac{1}{\mathrm{~m}} \int_{0}^{\mathrm{t}} \mathrm{~F}_{\mathrm{a}}^{\prime " \mathrm{dt}} \\
& =-\frac{\mathrm{Q} \cdot \mathrm{t}^{2}}{2 \cdot \mathrm{~m}}+\mathrm{V}_{1} \tag{3.2}
\end{align*}
$$

さらに，金網への衝突後の飛来物の移動距離dは，式（3．2）の速度Vから以下 のとおり算出される。

$$
\begin{align*}
\mathrm{d} & =\int_{0}^{\mathrm{t}} \mathrm{~V} \mathrm{dt} \\
& =-\frac{\mathrm{Q} \cdot \mathrm{t}^{3}}{6 \cdot \mathrm{~m}}+\mathrm{V}_{1} \cdot \mathrm{t} \tag{3.3}
\end{align*}
$$

飛来物が衝突し金網のたわみが最大になる時間 $\mathrm{t}{ }_{1}$ における金網の最大変位 $\delta$ は，飛来物の速度は $\mathrm{V}=0$ であるから，式（3．2）及び式（3．3）より，

$$
\begin{align*}
& \mathrm{Q} \cdot \mathrm{t}_{1}{ }^{2}=2 \cdot \mathrm{~m}^{2} \cdot \mathrm{~V}_{1}  \tag{3.4}\\
& \delta=-\frac{\mathrm{Q} \cdot \mathrm{t}_{1}{ }^{3}}{6 \cdot \mathrm{~m}^{3}}+\mathrm{V}_{1} \cdot \mathrm{t}_{1}
\end{align*}
$$

上記 2 式を連立し，

$$
\delta=\frac{2}{3} \cdot \mathrm{~V}_{1} \cdot \mathrm{t}_{1}
$$

よって，
$\mathrm{t}_{1}=\frac{3 \cdot \delta}{2 \cdot \mathrm{~V}_{1}}$
以上より，時間 t 1 における飛来物による衝撃荷重 F a は式（3．1）及び式 （3．4）より，
$\mathrm{F}_{\mathrm{a}}=\frac{2 \cdot \mathrm{~m} \cdot \mathrm{~V}_{1}}{\mathrm{t}_{1}}$
さらに，式（3．5）と連立し，
$\mathrm{F}_{\mathrm{a}}=\frac{4 \cdot \mathrm{~m} \cdot \mathrm{~V}_{1}^{2}}{3 \cdot \delta}$
また，時間 $\mathrm{I}_{1}$ における飛来物の衝突により金網に作用するエネルギ $\mathrm{E}_{\mathrm{f}}$ は，衝突時の飛来物の運動エネルギとして，以下より求められる。
$\mathrm{E}_{\mathrm{f}}=\frac{1}{2} \cdot \mathrm{~m} \cdot \mathrm{~V}_{1}{ }^{2}$
したがって，式（3．6）及び式（3．7）より，

$$
\begin{equation*}
\mathrm{F}_{\mathrm{a}}=\frac{8 \cdot \mathrm{E}_{\mathrm{f}}}{3 \cdot \delta} \tag{3.8}
\end{equation*}
$$

c．常時作用する荷重（ $\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ ）
常時作用する荷重（ $\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ ）は，部材の自重とする。
ネットにおいては，自重による荷重 $\mathrm{P}_{\mathrm{w}}$ は，
$\mathrm{P}_{\mathrm{w}}=\frac{\mathrm{A}_{\mathrm{a}} \cdot \mathrm{g} \cdot\left(\mathrm{m}_{1} \cdot \mathrm{n}+\mathrm{m}_{2} \cdot \mathrm{n}_{1}\right)}{1000}$
と算出される。
$\mathrm{A}_{\mathrm{a}}$ は金網の実寸法 $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ ， $\mathrm{L}_{\mathrm{y}}$ を用いて，以下の式で求められる。
$\mathrm{A}_{\mathrm{a}}=\mathrm{L}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{L}_{\mathrm{y}}$
なお，ネットのらちワイヤロープ及び接続治具（支持部及び固定部）の評価時 においては，ワイヤロープ及び接続治具（支持部及び固定部）の自重については，金網から作用する荷重に比べ十分に小さいことから考慮しない。
（2）荷重の組合せ
a．金網
金網に作用する荷重として，金網の自重，風圧力による荷重及び飛来物が金網 に衝突する場合の衝撃荷重を組み合わせる。
b．ワイヤロープ
飛来物が金網に衝突する場合にワイヤロープに作用する荷重は，金網からワイ ヤロープに伝達することから，金網に作用する荷重を評価対象部位であるワイヤ ロープに作用する荷重として設定する。

ワイヤロープに作用する風圧力による荷重については，金網に作用する荷重に比べて十分小さいことから考慮しない。
c．接続治具（支持部）
飛来物が金網に衝突する場合に接続治具（支持部）に作用する荷重は，金網か らワイヤロープを介して接続冶具（支持部）であるターンバックル及びシャック ルに作用することから，金網に作用する荷重を評価対象部位であるターンバック

ル及びシャックルに作用する荷重として設定する。
接続冶具（支持部）に作用する風圧力による荷重については，金網に作用する荷重に比べて十分小さいことから考慮しない。
d．接続治具（固定部）
飛来物が金網に衝突する場合に接続冶具（固定部）に作用する荷重は，金網か らワイヤロープ及び接続冶具（支持部）を介して接続冶具（固定部）である隅角部固定ボルト及び取付プレートに作用することから，金網に作用する荷重を評価対象部位である隅角部固定ボルト及び取付プレートに作用する荷重として設定す る。

接続冶具（固定部）に作用する風圧力による荷重については，金網に作用する荷重に比べて十分小さいことから考慮しない。

吸収エネルギ評価，破断評価及びたわみ評価における，金網，ワイヤロープ及 び接続冶具（支持部及び固定部）に作用する荷重及びその組合せを表3－6に示す。

表 3－6 荷重の組合せ

| 評価内容 | 風圧力による <br> 荷重 $\left(\mathrm{W}_{\mathrm{W}}\right)$ | 飛来物による <br> 衝撃荷重 $\left(\mathrm{W}_{\mathrm{M}}\right)$ | 常時作用する <br> 荷重 $\left(\mathrm{F}_{\mathrm{d}}\right)$ | 荷重の組合せ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 吸収エネルギ <br> 評価 | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}+\mathrm{W}_{\mathrm{M}}+\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ |
| 破断評価 | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}+\mathrm{W}_{\mathrm{M}}+\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ |
| たわみ評価 | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\bigcirc$ | $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}+\mathrm{W}_{\mathrm{M}}+\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ |

## 3．1．4 許容限界

ネットの許容限界は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」にて設定している許容限界を踏まえて，
「3．1．2 評価対象部位」にて設定した評価対象部位の損傷による機能への影響を考慮して設定する。

吸収エネルギ評価，破断評価及びたわみ評価の許容限界を以下に示す。
（1）吸収エネルギ評価
吸収エネルギ評価においては，計算により算出する金網の限界吸収エネルギが金網に作用する外力エネルギ以上であることにより，金網が破断しないことを確認する。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。）の金網引張試験結果から得られる目合い展開方向 の限界伸び量により金網の最大変形角が定まり，金網最大変形角における吸収エ ネルギが金網の有する限界吸収エネルギEmaxとなる。

限界吸収エネルギは，複数枚を重ね合わせた金網を一体として扱ったモデルに て算出する。また，電中研報告書を参照して，金網の変形及び吸収エネルギの分布を考慮したオフセット衝突位置での吸収エネルギ評価の結果，金網最大たわみ時の金網の全長は，飛来物の金網への衝突位置によらず金網最大たわみ時展開方向の長さで一定であり，金網に発生する張力も一定となることから，飛来物の金網への衝突位置によらず金網から飛来物への反力も同等となり，オフセット位置 への飛来物の衝突時の吸収エネルギは中央衝突時と同等となる。したがって，吸収エネルギ評価では中央衝突の場合にて評価を行う。

限界吸収エネルギは，金網1目合いの展開方向の1列の等価剛性，展開方向寸法及びたわみ量から，以下のとおり算出される。吸収エネルギ評価における金網 の限界吸収エネルギ算出モデルを図 3－5に示す。


図 3－5 限界吸収エネルギ算出における金網のモデル図

図 3－5に示すとおり金網の展開方向に1目合いごとに！－－ー－！で囲った形に帯状 に分割し， $\mathrm{N}_{1}$ から $\mathrm{N}_{\mathrm{y}}$ までの各列が分担するエネルギを各列のたわみ量から算

定し，それらを積算することにより金網の吸収エネルギを算出し，金網が吸収可能な限界吸収エネルギを算出する。

ただし，中央部の最大たわみ量が発生する列数は，飛来物の寸法及び金網目合 いの対角寸法から算出される金網展開直角方向目合い列数を考慮して設定する。飛来物の端部寸法（ $\mathrm{b} \times \mathrm{c}$ ）及び金網目合いの対角寸法 a を考慮し，最大たわみ が発生する場合の金網展開直角方向目合い列数を以下のとおり算出する。金網の吸収エネルギが小さくなるよう，目合い列数の算出に用いる飛来物の寸法として値の小さい寸法 c を適用し，最大たわみが生じる目合い列数を少なくすることに より，限界吸収エネルギが小さくなるように評価する。

金網展開直角方向目合い列数 $=\frac{\mathrm{c}}{\mathrm{a}}$
評価モデルとしては，展開方向に1目合いごとに帯状に分割するモデルとして おり，限界吸収エネルギが小さく算出されるよう，三角形モデルとして評価を実施する。

吸収エネルギ評価の許容限界の算定フローを図 3－6に示す。


図 3－6 吸収エネルギ評価の許容限界の算定フロー

電中研報告書の金網引張試験から，1目合いの展開方向の破断変位を設定する。金網1目合いの破断変位から算出する最大たわみ角から，飛来物が衝突した際の最大たわみ量 $\delta_{\mathrm{ma} \times \mathrm{x}}$ は次式により算定される。

$$
\begin{aligned}
& \delta_{\mathrm{max}}=\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{2} \cdot \tan \theta_{\mathrm{max}} \\
& \theta_{\mathrm{max}}=\cos ^{-1}\left(\frac{\mathrm{a}}{\mathrm{a}+\mathrm{a}_{\mathrm{s}}}\right)
\end{aligned}
$$



金網を構成する金網展開方向の目合い数 $\mathrm{N}_{\mathrm{x}}$ は，金網展開方向寸法 $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ 及び金網1目合いの対角寸法aから，また，金網展開直角方向の目合い数 $\mathrm{N}_{\mathrm{y}}$ は，金網

展開直角方向寸法 $L_{y}$ 及び金網1目合いの対角寸法aからそれぞれ求める。金網 を構成する 1 目合いは，それぞれ K の等価剛性を持っているため， 1 列当たりば ね定数 K を持つばねを N x 個直列に接続したものと考えることができる。そのた め， 1 列当たりの剛性 K は，

$$
\begin{aligned}
& N_{x}=\frac{1000 \cdot L_{x}}{a} \\
& N_{y}=\frac{1000 \cdot L_{y}}{a}
\end{aligned}
$$

1 列当たりの金網展開方向等価剛性 $\mathrm{K}_{\mathrm{x}},=\frac{\mathrm{K}}{\mathrm{N}_{\mathrm{x}}}$

となる。ただし， $\mathrm{N}_{\mathrm{x}}$ ， $\mathrm{N}_{\mathrm{y}}$ の算出において限界吸収エネルギの値が小さくなる ように， $\mathrm{N}_{\mathrm{x}}$ は保守的に切り上げ， $\mathrm{N}_{\mathrm{y}}$ は保守的に切り捨てた値を用いる。また，電中研報告書によると補助金網は主金網 0.5 枚相当の吸収エネルギ能力を有して いることが確認されていることから，補助金網を主金網 0.5 枚として考慮し，金網設置枚数を考慮した金網展開方向剛性 $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ は，次式により算出される。
$\mathrm{K}_{\mathrm{x}}=\mathrm{K}_{\mathrm{x}}{ }^{\prime} \cdot(\mathrm{n}+0.5)$
飛来物が衝突しなかった列のたわみ量 $\delta_{\mathrm{i}}$ は，最大たわみ量 $\delta_{\mathrm{max}} \mathrm{x}$ から金網端部のたわみ量 0 までの間を，非接触の列の数の分だけ段階的に減少していくと考 える。金網の最大たわみ量と最大たわみ角を図3－7 に示す。


図 3－7 最大たわみ量と最大たわみ角

金網に飛来物が衝突した際の金網にかかる張力を，金網の剛性及び金網の伸び量から算出する。金網に作用する力のつり合いを図 3－8 に示す。


図 3－8 金網に作用する力のつり合い
i番目の列における金網の張力 $\mathrm{P}_{\mathrm{i}}$ は，飛来物の衝突位置の左右を分割して考 えると，伸び量は $\mathrm{X}_{\mathrm{i}} / 2$ ，剛性は $2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}}$ となることから，次式で示される。

$$
\begin{aligned}
\mathrm{P}_{\mathrm{i}} & =2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\frac{\mathrm{X}_{\mathrm{i}}}{2}\right) \\
& =\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{X}_{\mathrm{i}}
\end{aligned}
$$

また，i 番目の列における金網の作用力 $\mathrm{F}_{\mathrm{i}}$ は変位量とたわみ量の関係から，次式で示される。

$$
\begin{align*}
\mathrm{F}_{\mathrm{i}} & =2 \cdot \mathrm{P}_{\mathrm{i}} \cdot \sin \theta_{\mathrm{i}} \\
& =2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{X}_{\mathrm{i}} \cdot \sin \theta_{\mathrm{i}} \\
& =2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\tan \theta_{\mathrm{i}}-\sin \theta_{\mathrm{i}}\right) \\
& =4 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}} \cdot\left(1-\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}}\right) \tag{3.9}
\end{align*}
$$



金網に飛来物が衝突した際の金網にかかる作用力 F i を積分することにより， i番目の列における吸収エネルギE i は次式で示される。
$\mathrm{E}_{\mathrm{i}}=\int_{0}^{\delta}{ }_{\mathrm{i}} \mathrm{F}_{\mathrm{i}} \mathrm{d} \delta$

$$
\begin{align*}
& =\int_{0}^{\delta}{ }_{\mathrm{i}} 4 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}} \cdot\left(1-\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}}\right) \mathrm{d} \delta \\
& =2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right) \tag{3.10}
\end{align*}
$$

以上から，金網設置枚数 n を考慮した限界吸収エネルギ $\mathrm{E}_{\mathrm{max}} \mathrm{x}$ は，各列の吸収 エネルギ $\mathrm{E}_{\mathrm{i}}$ を第 1 列から第 $\mathrm{N}_{\mathrm{y}}$ 列まで積算することにより求められる。

$$
\begin{align*}
\mathrm{E}_{\text {max }} & =\sum_{\mathrm{i}=1}^{\mathrm{N}_{y}} \mathrm{E}_{\mathrm{i}} \\
& =\sum_{\mathrm{i}=1}^{\mathrm{N}_{y}}\left\{2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{~L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right)\right\} \tag{3.11}
\end{align*}
$$

また，等価剛性の導出過程を踏まえた係数及び金網設置枚数を考慮した限界吸収エネルギを $\mathrm{Emax}_{\mathrm{max}}$ ，とする。係数としては，電中研報告書の金網引張試験結果 より $1 / 1.056$ と定める。

$$
\begin{equation*}
\mathrm{E}_{\mathrm{max}} \quad,=\frac{1}{1.056} \cdot \mathrm{E}_{\mathrm{max}} \tag{3.12}
\end{equation*}
$$

## （2）破断評価

a．金網
破断評価においては，計算により算出する金網に作用する荷重が金網の素材 の持つ破断強度以下であることにより，金網に破断が生じないよう十分な余裕 を持った強度を有することを確認する。金網は，飛来物の衝突に対し，塑性変形することでエネルギを吸収し，飛来物を補足することから，電中研報告書を参照して主金網（ 50 mm 目合い）及び補助金網（ 40 mm 目合い）それぞれの金網引張試験に基づいた 1 交点当たりの破断荷重 $\mathrm{F}_{50}$ 及び $\mathrm{F}_{40}$ ，飛来物衝突時の周辺の金網 1 枚当たりの交点数 $\mathrm{n}_{50}$ 及び $\mathrm{n}_{40}$ 並びに金網の設置枚数 n 及び $\mathrm{n}_{1}$ か ら，金網設置枚数を考慮した許容引張荷重を算出する。

金網の破断評価の許容限界を表3－7に示す。

表 3－7 金網の破断評価の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界 |
| :---: | :---: |
| 金網 | $\mathrm{F}_{\mathrm{max}}=\mathrm{F}_{50} \cdot \mathrm{n}_{50} \cdot \mathrm{n}+\mathrm{F}_{40} \cdot \mathrm{n}_{40} \cdot \mathrm{n}_{1}$ |

b．ワイヤロープ
ワイヤロープは，金網と一体となって飛来物を補足するため，金網と同様に塑性変形を許容することから，破断荷重を許容限界とする。具体的な破断荷重 は，ネットメーカが実施した引張試験にて確認した破断荷重よりも保守的な値 である，J I S に規定されている破断荷重F ${ }_{3}$ に，端部のワイヤグリップの効

率 C cを乗じて設定する。
ワイヤロープの破断評価の許容限界を表3－8に示す。

表 3－8 ワイヤロープの破断評価の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界 | 備考 |
| :--- | :--- | :--- |
| ワイヤロープ | $\mathrm{C}_{\mathrm{c}} \cdot \mathrm{F}_{3}$ | ワイヤグリップの効率を考慮 |

c．接続冶具（支持部）
接続冶具（支持部）であるターンバックル及びシャックルは，破断しなけれ ば金網を設置位置に保持することができ，飛来物を補足可能である。したがっ て，ターンバックルについては，破断荷重よりも保守的な値である，規格値 F 4 を 1.5 倍した値を許容限界として設定する。シャックルについては，試験結果を踏まえたメーカ保証値として，規格値 F 5 を 2 倍した値を許容限界とし て設定する。

接続治具（支持部）の破断評価の許容限界を表 3－9 に示す。

表 3－9 接続治具（支持部）の破断評価の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界 |
| :---: | :--- |
| ターンバックル | $1.5 \cdot \mathrm{~F}_{4}$ |
| シャックル | $2.0 \cdot \mathrm{~F}_{5}$ |

d．接続冶具（固定部）
接続冶具（固定部）である隅角部固定ボルト及び取付プレートの破断評価に おいては，計算により算出する応力により破断が生じないよう，十分な余裕を持った強度を許容限界とする。具体的には，隅角部固定ボルト及び取付プレー トの許容限界は，J E A G 4 6 O 1 を準用し，「その他の支持構造物」の許容限界を適用し，以下のとおり許容応力状態 $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}} \mathrm{S}$ から算出した許容応力とする。
$1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{s}}{ }^{*}=1.5 \cdot \frac{\mathrm{~F}}{}{ }^{*}$
ここで，
$\mathrm{F}^{*}=\mathrm{min}\left(1.2 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{y}}, 0.7 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{u}}\right)$
接続冶具（固定部）の破断評価の許容限界を表3－10に示す。

表 3－10 接続冶具（固定部）の破断評価の許容限界

| 評価対象部位 | 材質 | 温度 <br> $\left({ }^{\circ} \mathrm{C}\right)$ | 考慮すべき <br> 損傷モード | 許容応力 <br> $(\mathrm{MPa})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 隅角部固定ボルト | SCM435 | $40 * 2$ | せん断 | $1.5 \cdot \mathrm{fs} *$ |
| 取付プレート溶接部 | SM490A＊1 |  |  |  |

注記＊1：母材である取付プレートの材質
＊2：周辺環境温度
（3）たわみ評価
竜巻防護ネットは，風圧力による荷重，飛来物による及び常時作用する荷重に対し，計算により算出する竜巻防護ネットの最大たわみ量がネットと外部事象防護対象施設の離隔距離未満であることを確認するため，ネットと外部事象防護対象施設の最小離隔距離を許容限界 $\mathrm{L}_{\mathrm{m}} \mathrm{i} \mathrm{n}$ として設定する。

ネットのたわみ評価の許容限界を表3－11に示す。

表 3－11 ネットのたわみ評価の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界 |
| :---: | :---: |
| ネットの最大たわみ量 | ネットと外部事象防護対象施設の最小 <br> 離隔距離 $\left(\mathrm{L}_{\mathrm{min}}\right.$ ）$)$ |

## 3．1．5 評価方法

ネットの強度評価は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「4．1 竜巻防護ネットの評価方針」を踏まえて実施する。ネットの吸収エ ネルギ評価，破断評価及びたわみ評価の方法を以下に示す。評価に際しては，等価剛性に対する係数，アスペクト比及び飛来物の衝突位置の影響に対して以下を考慮 した評価を実施する。
－等価剛性に対する係数の考慮
電中研報告書における金網引張試験結果のばらつきを考慮し，吸収エネルギ評価においては，等価剛性の算出方法の影響から定められる係数を考慮する。
－アスペクト比の取扱い
金網は展開方向，展開直角方向の 2 方向で剛性が異なり，それぞれの方向に対 して伸び量の制限があるため，展開方向：展開直角方向のアスペクト比が $1: 1 \sim$ $2: 1$ の範囲を有効な面積として評価する。
－飛来物の衝突位置の影響
評価においては，飛来物の衝突位置として中央位置に衝突することを想定した

評価を実施しており，中央位置からずれたオフセット位置に衝突する場合の影響 を考慮する。
吸収エネルギ評価においては，電中研報告書を参照して，金網最大たわみ時の金網の全長は飛来物の金網への衝突位置によらず金網最大たわみ時展開方向の長 さで一定であり，金網に発生する張力も一定となることから，飛来物の金網への衝突位置によらず金網から飛来物への反力も同等となり，オフセット位置への飛来物の衝突時の吸収エネルギは中央衝突時と同等となる。したがって，吸収エネ ルギ評価では中央衝突の場合にて評価を行う。

破断評価においては，中央位置への衝突に対してオフセット位置への衝突では， その移動距離が短くなることから，式（3．8）から中央位置衝突時よりもオフセ ット位置衝突時の方が作用する荷重が大きくなることを踏まえ，作用する荷重が大きくなるように，中央位置衝突時とオフセット位置衝突時の移動距離を踏まえ た係数を作用する荷重に乗じる。ただし，金網端部近傍に衝突する場合には，飛来物は傾き，飛来物の側面が金網や支持部材に接触すると考えられ，衝撃荷重は小さくなる。

たわみ評価においては，金網の全長が飛来物の衝突位置によらず，金網最大た わみ時展開方向の長さで一定となるため，たわみの軌跡が楕円状となることを考慮して評価する。さらに，金網に対して飛来物がオフセット位置へ衝突した場合 においても，各ワイヤロープに対して均等に張力が発生するため，算出結果は飛来物の衝突位置によらず適用可能である。また，ワイヤロープの初期張力は小さ くワイヤロープの評価において有意ではないため計算上考慮しない。
（1）吸収エネルギ評価
吸収エネルギ評価においては，電中研評価式を参照して，金網が異方性材料で あることを考慮した吸収エネルギ算定のモデル化を行い，風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及び常時作用する荷重による外力エネルギが金網の有する限界吸収エネルギを下回ることを確認する。

評価においては，複数枚の重ね合わせた金網を一体として考えたモデルにて評価を実施する。

式（3．11）及び式（3．12）より， $\mathrm{E}_{\mathrm{max}}$ 及び $\mathrm{Emax}_{\mathrm{ma}}$ は以下のとおりである。
$\mathrm{E}_{\text {max }}=\sum_{\mathrm{i}=1}^{\mathrm{N}_{\mathrm{y}}}\left\{2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right)\right\}$
$\mathrm{E}_{\text {max }}, \quad=\frac{1}{1.056} \cdot \mathrm{E}_{\text {max }}$
風圧力による荷重 $W_{w}$ 及び常時作用する荷重 $\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ により金網に作用する荷重 $\mathrm{F}_{\mathrm{w}}$

は，金網全体に等分布荷重として作用するものであるため，実現象に合わせ金網展開直角方向に対しては，荷重が等分布となるよう作用させる。一方，金網展開方向に対しては，評価モデル上の制約により均一に荷重を作用させることが困難 であるため，金網に作用する外力エネルギが保守的に大きくなるよう， $\mathrm{F}_{\mathrm{w}}$ が全 て金網展開方向寸法L×の中央に作用するものとして，金網にかかる作用力の式 を用いて 1 列当たりの風圧力による荷重及び常時作用する荷重により金網が受け る外力エネルギを算出し，列数倍することで金網全体が風圧力による荷重及び常時作用する荷重により受ける外力エネルギを算出する。

評価条件である $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ ， $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ 並びに風圧力による荷重及び常時作用する荷重から算出する $\mathrm{F}_{\mathrm{w}}$ を式（3．9）の $\mathrm{F}_{\mathrm{i}}$ に代入して数値計算することにより，風圧力によ る荷重及び常時作用する荷重によるたわみ量 $\delta$ a が算出される。

$$
\mathrm{F}_{\mathrm{w}}=\mathrm{N}_{\mathrm{y}} \cdot 4 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{a}} \cdot\left(1-\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{a}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}}\right)
$$

ただし，
$\mathrm{F}_{\mathrm{w}}=\mathrm{P}_{\mathrm{w}}+\mathrm{W}_{\mathrm{w}}$
上式にて算出した $\delta \mathrm{a}$ を式（3．11）において，展開方向の 1 列当たりの風圧力 による荷重及び常時作用する荷重により金網が受ける外力エネルギを列数倍する以下の式に代入することにより，風圧力による荷重及び常時作用する荷重により金網に作用する外カエネルギ $\mathrm{E}_{\mathrm{w}}$ が算出される。

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

飛来物の衝突により金網に作用する外力エネルギ E f としては，衝突時の飛来物の運動エネルギとして，以下より求められる。

$$
\mathrm{E}_{\mathrm{f}}=\frac{1}{2} \cdot \mathrm{~m} \cdot \mathrm{~V}^{2}
$$

飛来物の飛来速度は，金網の設置方向により鉛直の飛来速度にて算出する。ま た，飛来物が金網に対して斜め方向から衝突した場合は，飛来物が衝突後に回転 し，金網と飛来物の衝突面積が大きくなるため，金網に局部的に作用する荷重は小さくなる。したがって，飛来物の衝突方向は，金網に局部的に作用する荷重が大きくなるように金網に対して垂直に入射するものとし，その飛来速度は鉛直最大飛来速度を用いる。

以上から，金網設置枚数を考慮した金網に作用する全外カエネルギ $\mathrm{E}_{\mathrm{t}}$ が以下 のとおり算出される。

$$
\begin{equation*}
\mathrm{E}_{\mathrm{t}}=\mathrm{E}_{\mathrm{f}}+\mathrm{E}_{\mathrm{w}} \tag{3.13}
\end{equation*}
$$

（2）破断評価
破断評価においては，電中研評価式を参照して，風圧力による荷重，飛来物に よる衝撃荷重及び常時作用する荷重がネットを構成する部材の破断荷重未満であ ることを確認する。

評価に際しては，「2．3 評価の方針」のとおり，飛来物の衝突位置の影響と して，オフセット衝突する場合の影響を考慮する。以下に，オフセット衝突する場合の影響を係数として考慮した発生値の割増係数の設定方法を示す。
－オフセット衝突を考慮する係数
飛来物の移動距離が最も小さくなる場合のオフセット衝突を考えると，中央衝突と比較して $\delta$ が 0.83 倍となることから，中央衝突に比べ衝撃荷重が 1.21倍となる。
a．金網
金網に飛来物が衝突した後，金網のたわみが増加し，飛来物の運動エネルギ を吸収する。金網に発生する風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及び常時作用する荷重は金網変位の増加に伴い大きくなり，最大たわみ発生時に最大値を示すため，破断評価では最大たわみ発生時の衝撃荷重を用いる。

最大たわみ発生時において，飛来物の衝突により金網の目合いは金網展開方向に引張荷重を受けることから，破断評価として金網目合いの引張荷重評価を実施する。

金網の破断評価の評価フローを図3－9に示す。


図 3－9 金網の破断評価フロー
（a）評価モデル
金網に飛来物が衝突した際の衝撃によりに生じる引張荷重について評価を実施する。金網構造及び飛来物の大きさを考慮し，金網の目合い交点数が最小となるモデル化を行う。衝突位置周辺の目合い交点数は，主金網及び補助金網でそれぞれ金網 1 枚当たり $\mathrm{n}_{50}$ 及び $\mathrm{n}_{40}$ となる。評価モデルを図 $3-10$

に示す。

（ 50 mm 目合い金網）

（40mm 目合い金網）

図 3－10 破断評価モデル図
（b）評価方法
金網に飛来物が衝突した際に生じる衝撃荷重が，金網の破断荷重以下であ り，金網目合いに破断が生じないよう十分な余裕を持った強度を有すること を確認する。

ここで，金網に飛来物が衝突した際に生じる衝撃荷重の最大値 F a は，
「3．1．3 荷重及び荷重の組合せ」にて算出した式（3．8）のたわみ量と飛来物による衝撃荷重の関係式を用いて算出する。

飛来物の衝突による荷重に加え，風圧力による荷重及び常時作用する荷重 を考慮するため，E f を E t と置き換え，式（3．8）より，

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

## となる。

ここで，オフセット衝突による衝撃荷重の増加分による係数 1.21 を考慮 し，衝撃荷重の最大値 F a ${ }^{(1) は ~}$

$$
\mathrm{F}_{\mathrm{a}}^{\prime}=1.21 \cdot \mathrm{~F}_{\mathrm{a}}
$$

にて算出される。
b．ワイヤロープ
風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及び常時作用する荷重については，「3．1．3 荷重及び荷重の組合せ」において算出した飛来物が衝突する場合の金網に作用する衝撃荷重の最大値 $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$ ，を考慮する。

ネットは，電中研報告書と同様に 2 本のワイヤロープを L 字に設置し，さら にワイヤロープが接続治具により拘束されない構造としており，電中研報告書 において実施されている衝撃試験における実測値が包絡されていることを確認 している評価式を用いて評価を実施する。金網に発生する荷重のつり合いのイ メージ図を図3－11に示す。


図 3－11 金網及びワイヤロープに発生する力のつり合い（金網平面図及び断面図）

風圧力による荷重，飛来物による衝撃荷重及び常時作用する荷重により金網 に作用する衝撃荷重の最大値 $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$ ’ が集中荷重として作用するとしてモデル化 すると，飛来物が衝突する場合の金網に発生する張力の合計の最大値T＇は，図 3－11 に示す金網及びワイヤロープに発生する力のつり合いより以下のとお

り算出される。

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{T}^{\prime}=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{a}}^{\prime}}{2 \cdot \sin \theta} \\
& \text { ここで, } \theta \text { は以下の式で求められる。 } \\
& \theta=\tan ^{-1} \frac{2 \cdot \delta}{\mathrm{~L}_{\mathrm{x}}}
\end{aligned}
$$

主金網設置枚数を考慮すると，1枚の金網のワイヤロープ 1 本に発生する張力の最大値 $\mathrm{T}_{1}$ ’ は，

$$
\mathrm{T}_{1}^{\prime}=\frac{\mathrm{T}^{\prime}}{2} \cdot \frac{1}{\mathrm{n}}=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{a}}^{\prime}}{4 \cdot \mathrm{n} \cdot \sin \theta}
$$

と算出される。
さらに，ワイヤロープが支持する金網の枚数を考慮する。上段のワイヤロー プには補助金網が設置され， 2 枚の金網を支持しており，下段のワイヤロープ より大きな荷重が作用することとなるため，補助金網設置に伴ら荷重の分担を考慮する。

電中研報告書によると，補助金網を設置している上段のワイヤロープには，補助金網を設置していないワイヤロープに比べ， 1.5 倍の張力が発生している ことが確認されている。このことから，上段のワイヤロープは，下段のワイヤ ロープに比べ，補助金網の影響により 1.5 倍の張力が発生しているものとし， その影響を考慮する。

補助金網を支持しているワイヤロープに発生する張力の最大値 $\mathrm{T}_{1}$＂は，

$$
\begin{equation*}
\mathrm{T}_{1} "=\frac{\mathrm{T}^{\prime}}{2} \cdot\left(\frac{1.5}{1.5+1}\right)=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{a}}^{\prime}}{4 \cdot \sin \theta} \cdot\left(\frac{1.5}{1.5+1}\right) \tag{3.14}
\end{equation*}
$$

と算出される。
c．接続冶具（支持部）
（a）ターンバックル
ターンバックルは，ワイヤロープの引張荷重が作用する場合においても破断しないことを確認することから，引張荷重の最大値としてワイヤロープに発生する張力 $\mathrm{T}_{1}$＂により評価を実施する。
（b）シャックル
シャックルは，ワイヤロープの引張荷重が作用する場合においても破断し ないことを確認することから，引張荷重の最大値としてワイヤロープに発生 する張力 T ${ }_{1}$＂により評価を実施する。
d．接続治具（固定部）
（a）隅角部固定ボルト
フレームの四隅に設置した隅角部固定ボルトは，ワイヤロープの荷重を，鋼管を介して受けることとなる。

ここで，ワイヤロープはたわみにより鋼管に対して $\theta_{\text {w } 1, ~} \theta_{\text {w } 2}$ のたわみ角を有することから，隅角部固定ボルトに作用する荷重にはこのたわみ角を考慮する。

鉛直方向成分は，水平方向成分のように隅角部固定ボルトに対する優位な荷重ではないことから，面内荷重で評価する。

金網のたわみとワイヤロープのたわみ角の関係を図 3－12 に示す。



図 3－12 金網のたわみとワイヤロープのたわみ角の関係

隅角部固定ボルトの荷重状態を図3－13に示す。



図 3－13 隅角部固定ボルトの荷重状態

隅角部固定ボルトに発生するせん断応力を力のつり合いの関係から以下の評価式を用いて算出する。

金網展開方向ワイヤロープから発生する各方向の荷重， $\mathrm{T}_{\mathrm{x}}$ 及び $\mathrm{T}_{\mathrm{y}}$ は，以下のとおりとなる。
$\mathrm{T}_{\mathrm{x}}=\mathrm{T}_{1}{ }^{\prime} \cdot \cos \theta_{\mathrm{w} 1}$
$\mathrm{T}_{\mathrm{y}}=\mathrm{T}_{1}{ }^{\prime} \cdot \sin \theta_{\mathrm{w} 1} \cdot \cos \theta_{\mathrm{y}}$
ただし，$\theta_{\mathrm{y}}, \theta_{\mathrm{w} 1}$ は以下の式で求められる。
$\theta_{\mathrm{y}}=\tan ^{-1}\left(\frac{2 \cdot \delta}{\mathrm{~L}_{\mathrm{y}}}\right)$
$\theta_{\mathrm{w} 1}=\cos ^{-1} \frac{1}{\sqrt{1+16 \cdot\left(\frac{\delta_{\mathrm{wx}}}{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}\right)^{2}}}$
また，金網展開直角方向ワイヤロープから発生する各方向の荷重，Tx及びTy，は以下の関係となる。
$\mathrm{T}_{\mathrm{x}}{ }^{\prime}=\mathrm{T}_{1}{ }^{\prime} \cdot \sin \theta_{\mathrm{w} 2} \cdot \cos \theta_{\mathrm{x}}$
$\mathrm{T}_{\mathrm{y}}{ }^{\prime}=\mathrm{T}_{1}{ }^{\prime \prime} \cdot \cos \theta_{\mathrm{w} 2}$
ただし，$\theta_{\mathrm{x}}, \theta_{\mathrm{w} 2}$ は以下の式で求められる。
$\theta_{\mathrm{x}}=\tan ^{-1}\left(\frac{2 \cdot \delta}{L_{\mathrm{x}}}\right)$

$$
\theta_{\mathrm{w} 2}=\cos ^{-1} \frac{1}{\sqrt{1+16 \cdot\left(\frac{\delta_{\mathrm{w} y}}{\mathrm{~L}_{\mathrm{y}}}\right)^{2}}}
$$

隅角部へ作用するX方向及びY方向への合成荷重は，

$$
\begin{aligned}
& F_{x}=T_{x}+T_{x}^{\prime}, \\
& F_{y}=T_{y}+T_{y},
\end{aligned}
$$

より求まる。
1 本目のワイヤロープから隅角部へ作用する合成荷重は，
$F_{p 1}=\sqrt{F_{x}^{2}+F_{y}^{2}}$
より求まる。
2 本目のワイヤロープから隅角部へ作用する合成荷重は，
$\mathrm{F}_{\mathrm{p} 2}=\mathrm{F}_{\mathrm{p} 1} / 1.5$
より求まる。
ワイヤロープから隅角部へ作用する合成荷重 $\mathrm{F}_{\mathrm{p}}$ は，
$\mathrm{F}_{\mathrm{p}}=\mathrm{F}_{\mathrm{p} 1}+\mathrm{F}_{\mathrm{p} 2}$
以上より，隅角部固定ボルトに発生するせん断応力 $\tau \mathrm{s}$ は，

$$
\tau_{\mathrm{s}}=\frac{\mathrm{F}_{\mathrm{p}}}{2 \cdot \mathrm{n}_{2} \cdot \mathrm{~A}_{\mathrm{b}}}
$$

（b）取付プレート
飛来物がネットに衝突する場合に生じる金網取付部への衝撃荷重 $\mathrm{T}_{1}$＂は， ワイヤロープの引張荷重として作用し，隅肉溶接部にはせん断応力が発生す るため，せん断応力評価を実施する。取付プレートの溶接部を図 3－14 に示 す。



図 3－14 取付プレート溶接部

溶接部の有効脚長 $L_{\mathrm{p} w}$ は，
$\mathrm{L}_{\mathrm{p} w}=\mathrm{L}_{\mathrm{p} 1}-\mathrm{L}-2 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{w}}+\mathrm{L}_{\mathrm{p} 2}-\mathrm{L}-2 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{w}}$溶接部に発生するせん断応力 $\tau_{\mathrm{w}}$ は，
$\tau_{\mathrm{w}}=\frac{\mathrm{T}_{1}^{\prime \prime}}{2 \cdot \mathrm{a}_{\mathrm{w}} \cdot \mathrm{L}_{\mathrm{pw}}}$
ここで，溶接部ののど厚 a w は以下の式で求められる。
$\mathrm{a}_{\mathrm{w}}=\frac{\mathrm{S}_{\mathrm{w}}}{\sqrt{2}}$
（3）たわみ評価
たわみ評価においては，金網の最大たわみ量及びワイヤロープ張力に応じたワ イヤロープのたわみ量を算出し，離隔距離未満であることを確認する。

たわみ評価の評価フローを図3－15に示す。


図 3－15 たわみ評価の評価フロー

## a．金網

金網のたわみ量と吸収エネルギとの関係は式（3．10）のとおり，以下の式に て導出される。
$\mathrm{E}_{\mathrm{i}}=2 \cdot \mathrm{~K}_{\mathrm{x}} \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}-\mathrm{K}_{\mathrm{x}} \cdot \mathrm{L}_{\mathrm{x}} \cdot\left(\sqrt{4 \cdot \delta_{\mathrm{i}}^{2}+\mathrm{L}_{\mathrm{x}}^{2}}-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right)$
ここで， $\mathrm{K}_{\mathrm{x}}$ 及び $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ は定数であるため，
$\sum_{i=1}^{N_{y}} E_{i}=E_{t}$
とすることで，金網への付加エネルギに応じたたわみ量を算出することができ る。
b．ワイヤロープのたわみ量を含めたネット全体のたわみ量の算出
ワイヤロープのたわみ量は，金網張力によりワイヤロープが放物線上に変形 するとし，算出したワイヤロープに発生する張力及びワイヤロープの引張試験結果（荷重一伸び曲線）から変形後のワイヤロープ長さを求めることで導出す る。

また，ワイヤロープの初期張力は小さくワイヤロープのたわみ量の算出にお いて有意ではないため計算上考慮しない。

式（3．14）に示す計算方法を用いて算出されるワイヤロープに発生する張力 からワイヤロープのひずみ量 $\varepsilon$ が算出される。したがって，ワイヤロープの変形による伸び量 $\delta$ ’ は，以下のとおり算出される。

$$
\delta^{\prime}=L_{z} \cdot \varepsilon
$$

また，飛来物の衝突によりワイヤロープが図 3－16 のとおり放物線上に変形 すると，変形後のワイヤロープ長さS は放物線の弦長の式を用いて以下のとお り表される。

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



変形後ワイヤロープ長さS
図 3－16 ワイヤロープ変形図

ワイヤロープのたわみ量を含めたネット全体のたわみ量 $\delta$ t の算出を行う。金網及びワイヤロープ変形図を図3－17に示す。

金網展開方向と平行に配置されているワイヤロープの変形後の長さを $\mathrm{S}_{\mathrm{x}}$ ’，金網展開直角方向に配置されているワイヤロープの変形後の長さを $\mathrm{S}_{\mathrm{y}}$ ’ とす ると， $\mathrm{S}_{\mathrm{x}}$ ’及び $\mathrm{S}_{\mathrm{y}}$ ’はそれぞれ $\delta \mathrm{wx}$ ，$\delta \mathrm{w} \mathrm{y}$ の関数であり，ワイヤロープの伸び量 $\delta$ ’は，

$$
\delta^{\prime}=\left\{\mathrm{S}_{\mathrm{x}}^{\prime}\left(\delta_{\mathrm{wx}}\right)-\mathrm{L}_{\mathrm{x}}\right\}+\left\{\mathrm{S}_{\mathrm{y}}^{\prime} \quad\left(\delta_{\mathrm{wy}}\right)-\mathrm{L}_{\mathrm{y}}\right\}
$$

## と表される。

また，金網展開方向と平行な断面から見たたわみ量と，金網展開方向と直交 する断面からみたたわみ量は等しいことから，ワイヤロープのたわみ量を含め たネット全体のたわみ量 $\delta$ t は，

$$
\delta_{\mathrm{t}}=\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wy}}+\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{2 \cdot \cos \theta_{\mathrm{x}}}\right)^{2}-\left(\frac{\mathrm{L}_{\mathrm{x}}}{2}\right)^{2}}=\sqrt{\left(\delta_{\mathrm{wx}}+\frac{L_{\mathrm{y}}}{2 \cdot \cos \theta_{\mathrm{y}}}\right)^{2}-\left(\frac{L_{\mathrm{y}}}{2}\right)^{2}}
$$

と表される。
ここで，$\theta$ x 及び $\theta_{\text {y は，「3．1．5（3）a．金網」で算出した金網に作用する }}$全外力エネルギ $\mathrm{E}_{\mathrm{t}}$ に応じたたわみ量 $\delta$ より，以下の式で求められる。

$$
\begin{aligned}
& \theta_{\mathrm{x}}=\tan ^{-1}\left(\frac{2 \cdot \delta}{\mathrm{~L}_{\mathrm{x}}}\right) \\
& \theta_{\mathrm{y}}=\tan ^{-1}\left(\frac{2 \cdot \delta}{\mathrm{~L}_{\mathrm{y}}}\right)
\end{aligned}
$$

したがって，ワイヤロープのたわみ量 $\delta_{\mathrm{w}} \mathrm{x}$ 及び $\delta_{\mathrm{w}} \mathrm{y}$ を導出することができ，同時にワイヤロープのたわみ量を含めたネット全体のたわみ量 $\delta \mathrm{t}$ が算出され る。


図 3－17 金網及びワイヤロープ変形図

## 3.2 防護板の強度評価方法

3．2．1 記号の定義
防護板の強度評価に用いる記号を表3－12に示す。

表3－12 防護板の強度評価に用いる記号

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :--- |
| d | m | 飛来物が衝突する衝突断面の等価直径 |
| k | - | 鋼板の材質に関する係数 |
| m | kg | 飛来物の質量 |
| T | m | 鋼板の貫通限界厚さ |
| v | $\mathrm{m} / \mathrm{s}$ | 飛来物の飛来速度 |

## 3．2．2 評価対象部位

防護板の評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算 の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，設定する。

設計荷重に対し，飛来物が施設を構成する部材を貫通しない設計とするために，防護板が飛来物の貫通を生じない最小厚さ以上であることを計算により確認する。施設を構成する部材が飛来物を貫通させないことの確認においては，外殻を構成 する防護板を評価対象部位として設定する。

## 3．2．3 荷重及び荷重の組合せ

（1）飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ）
飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ）は，表 3－13 に示す飛来物の衝突に伴う荷重とす る。また，飛来物の材料定数を表 3－14 に示す。

表 3－13 飛来物の諸元

| 飛来物 | 寸法 <br> 長さ×幅 $\times$ 奥行き <br> $(\mathrm{m})$ | 質量 <br> $(\mathrm{kg})$ | 水平方向の <br> 飛来速度 <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ | 鉛直方向の <br> 飛来速度 <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| 鋼製材 | $4.2 \times 0.3 \times 0.2$ | 135 | 46.6 | 16.7 |

表 3－14 飛来物の材料定数

| 飛来物 | 降伏応力 <br> $\sigma_{\mathrm{y}}(\mathrm{MPa})$ | 縦弾性係数 <br> $\mathrm{E}(\mathrm{MPa})$ | ポアソン比 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 鋼製材 | 245 | 202000 | 0.3 |

（2）荷重の組合せ
強度評価に用いる荷重の組合せについては，添付書類「VI－3－別添1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「2．3 荷重及び荷重の組合せ」のとおり，飛来物に よる衝撃荷重を考慮する。

荷重の組合せを表3－15に示す。

表3－15 荷重の組合せ

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

## 3．2．4 許容限界

防護板の許容限界は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」 の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」にて設定している許容限界を踏まえて，「3．2．2 評価対象部位」にて設定した評価対象部位の損傷による機能への影響を考慮して設定する。

防護板の貫通評価における許容限界は，防護板の最小厚さを設定する。防護板の貫通評価の許容限界を表3－16に示す。

表 3－16 防護板の貫通評価の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界 $(\mathrm{mm})$ |
| :---: | :---: |
| 防護板（水平設置 ${ }^{* 1}$ ） | 12 |
| 防護板（鋁直設置 ${ }^{* 2}$ ） | 32 |

注記＊1：飛来物の鉛直衝突を考慮した防護板の設置方向 ＊2：飛来物の水平衝突を考慮した防護板の設置方向

## 3．2．5 評価方法

防護板の強度評価は，添付書類「VI－3－別添1－2 防護対策施設の強度計算の方

針」の「4．1竜巻防護ネットの評価方針」を踏まえて，衝突評価として貫通評価 を実施する。貫通評価は，飛来物が防護板に衝突する場合の貫通限界厚さを， ービンミサイル評価について（昭和52年7月20日原子炉安全専門審査会）」で用 いられる BRL 式を用いて算出する。

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

## 3.3 支持部材の強度評価方法

3．3．1 記号の定義
支持部材の強度評価に用いる記号を表3－17に示す。

表3－17 支持部材の強度評価に用いる記号（ $1 / 3$ ）

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| a s | mm | ゴム支承本体有効平面寸法（軸方向） |
| A | $\mathrm{mm}^{2}$ | 支持部材の受圧面積 |
| $\mathrm{A}_{\mathrm{b}}$ e i | $\mathrm{mm}^{2}$ | ボルトの有効断面積（ $\mathrm{i}=1,2)$ |
| $\mathrm{A}_{\mathrm{b}} \mathrm{i}$ | mm ${ }^{2}$ | ボルトの呼び径断面積（ $\mathrm{i}=1,2)$ |
| $\mathrm{A}_{\mathrm{c}} \mathrm{e}$ | $\mathrm{mm}^{2}$ | 移動量を控除した圧縮に有効な面積 |
| $\mathrm{A}_{\text {e }}$ | $\mathrm{mm}^{2}$ | ゴム支承本体の側面被覆ゴムを除く面積 |
| A ${ }_{\text {t }}$ e | $\mathrm{mm}^{2}$ | 移動量を控除した引張に有効な面積 |
| B | mm | ゴム支承の上沓の寸法（直角方向） |
| b s | mm | ゴム支承本体有効平面寸法（直角方向） |
| C ${ }_{f}$ | － | 支持部材の風力係数 |
| d | mm | ゴム支承の上沓の端部から取付ボルトまでの距離のうち，長 い方の値 |
| e | mm | ゴム支承本体の偏心量 |
| $f$ c | － | 圧縮応力の分布を考慮した引張応力の係数（＝2．0） |
| f c r | － | 荷重の大きさ及び発生頻度を考慮した係数（＝1．5） |
| f s＊ | MPa | 許容せん断応力 |
| $\mathrm{f}_{\mathrm{t}}$＊ | MPa | 許容引張応力 |
| $\mathrm{ff} \mathrm{s}^{*}$ | MPa | 引張力とせん断力を同時に受けるボルトの許容引張応力 |
| F＊ | MPa | 設計•建設規格 SSB－3121．3及びSSB－3133に定める値 |
| F ${ }_{\text {x }}$ | N | x軸方向のせん断力 |
| $\mathrm{F}_{\mathrm{y}}$ | N | y 軸方向のせん断力 |
| $\mathrm{F}_{\mathrm{z}}$ | N | z 軸方向の軸力 |
| G | － | ガスト影響係数 |
| $\mathrm{G}_{\mathrm{e}}$ | $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ | ゴムのせん断弾性係数 |
| h | mm | ゴム支承本体の高さ |
| $\ell_{\text {j }}$ | mm | 上沓中心から各位置のボルトまでの距離（ $\mathrm{j}=1,2)$ |
| $M_{\text {b }}$ | $\mathrm{N} \cdot \mathrm{mm}$ | ゴム支承本体の回転モーメント |
| $\mathrm{M}_{\mathrm{h}}$ | $\mathrm{N} \cdot \mathrm{mm}$ | ゴム支承本体の水平反力による回転モーメント |

表3－17 支持部材の強度評価に用いる記号 $(2 / 3)$

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| M v | $\mathrm{N} \cdot \mathrm{mm}$ | ゴム支承本体の鉛直反力による回転モーメント |
| $\mathrm{M}_{\mathrm{x}}$ | $\mathrm{N} \cdot \mathrm{mm}$ | $x$ 軸周りの曲げモーメント |
| $\mathrm{M}_{\mathrm{y}}$ | $\mathrm{N} \cdot \mathrm{mm}$ | y 軸周りの曲げモーメント |
| n ， | － | 縦弾性係数比（＝1） |
| $\mathrm{n}_{\mathrm{b}}{ }^{\text {，}}$ | － | 引張力を受けるゴム支承端部の取付ボルト本数 |
| n b i | － | ボルト総数（ $\mathrm{i}=1,2)$ |
| n j | － | 各位置でのボルト数（ $\mathrm{j}=1,2)$ |
| $\mathrm{Q}_{\mathrm{b}}$ | N | 基礎ボルト1本当たりのせん断力 |
| q | $\mathrm{N} / \mathrm{m}^{2}$ | 設計用速度圧 |
| $\mathrm{R}_{\mathrm{U}}$ | N | ゴム本体の上向きの反力 |
| R L | N | ゴム本体の下向きの反力 |
| R e | N | ゴム支承本体の鉛直反力 |
| $\mathrm{R}_{\mathrm{h}}$ | N | ゴム支承本体の水平反力 |
| $\mathrm{R}_{\mathrm{hk}}$ | kN | 可動支承の許容水平荷重 |
| $\mathrm{R}_{\mathrm{v}} \mathrm{c}$ | kN | 可動支承の許容鉛直荷重（圧縮） |
| $\mathrm{R}_{\mathrm{v}}{ }_{\mathrm{t}}$ | kN | 可動支承の許容鉛直荷重（引張） |
| $\mathrm{S}_{1}$ | － | ゴム支承本体の一次形状係数 |
| $\mathrm{S}_{2}$ | － | ゴム支承本体の二次形状係数 |
| $\mathrm{S}_{u}$ | MPa | 設計•建設規格 付録材料図表 Part5 表9又はJ I S B 1051 に定める値 |
| $\mathrm{S}_{\text {y }}$ | MPa | 設計•建設規格 付録材料図表 Part5 表8又はJ I S B 1 0 5 1 に定める値 |
| t e | mm | ゴム一層の厚さ |
| t p | mm | 内部鋼板の厚さ |
| T b i | N | ボルト1本当たりの引抜力（ $\mathrm{i}=1,2)$ |
| $\mathrm{V}_{\mathrm{D}}$ | m／s | 設計竜巻の最大風速 |
| $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}$ | MN | 風圧力による荷重 |
| x | mm | 上沓端部から中立軸までの距離 |
| $\mathrm{Z}_{\mathrm{b} \times}$ | mm | x 軸に関するボルト群の断面係数 |
| $Z_{\text {b y }}$ | mm | y 軸に関するボルト群の断面係数 |
| $\gamma$ s e | － | ゴム支承本体のせん断ひずみ |
| $\gamma$ e a | － | ゴム支承本体の許容せん断ひずみ |
| $\Delta \mathrm{L}$ | mm | ゴム支承本体の移動量 |

表3－17 支持部材の強度評価に用いる記号（3／3）

| 記号 | 単位 | 定義 |
| :---: | :---: | :---: |
| $\Sigma \mathrm{t}$ e | mm | 総ゴム厚 |
| $\rho$ | $\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{3}$ | 空気密度 |
| $\sigma \mathrm{cra}$ | MPa | ゴム支承本体の許容圧縮応力 |
| $\sigma \mathrm{ce}$ | MPa | ゴム本体の圧縮応力 |
| $\sigma \mathrm{pmax}$ | MPa | 上沓端部の最大圧縮応力 |
| $\sigma \mathrm{ta}$ | MPa | ゴム支承本体の許容引張応力 |
| $\sigma \mathrm{t} \mathrm{b} \mathrm{i}$ | MPa | ボルトの引張応力（ $\mathrm{i}=1,2)$ |
| $\sigma \mathrm{te}$ | MPa | ゴム本体の引張応力 |
| $\sigma \mathrm{tp}$ | MPa | 内部鋼板の引張応力 |
| $\tau$ b i | MPa | ボルトのせん断応力（ $\mathrm{i}=1,2)$ |

## 3．3．2 評価対象部位

支持部材の評価対象部位は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」に示す評価対象部位を踏まえ，設定する。
（1）貫通評価
設計荷重に対し，飛来物が施設を構成する部材を貫通しない設計とするために，支持部材が飛来物の貫通を生じない最小厚さ以上であることを計算により確認す る。施設を構成する部材が飛来物を貫通させないことの確認においては，外殻を構成するフレーム（横補強材）及び大梁を評価対象部位として設定する。
（2）支持機能評価
設計荷重に対し，上載するネット及び防護板を支持する構造強度を有すること の確認並びに外部事象防護対象施設に波及的影響を与えないよう，施設を構成す る部材自体の転倒及び脱落を生じないことの確認として，支持部材に終局状態に至るようなひずみを生じないこと及び支持部材に破断が生じないよう十分な余裕 を持った強度が確保されていることを解析により確認する。

飛来物の衝突を考慮する場合，飛来物が衝突しうる部材並びに構造及び荷重伝達経路を考慮して衝突位置及び評価対象部位を設定する。本評価においては，フ レーム（主桁，横補強材），大梁，ゴム支承及び可動支承を評価対象部位として設定する。

支持部材の支持機能評価における評価対象部位を図3－18に示す。


（ゴム支承断面図）

図 3－18 支持部材の支持機能評価における評価対象部位

枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

## 3．3．3 荷重及び荷重の組合せ

（1）荷重の設定
強度評価には以下の荷重を用いる。
なお，荷重の算定に用いる竜巻の特性値は表3－5 と同様である。
a．風圧力による荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}$ ）
風圧力による荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{W}}$ ）は，次式により算定する。
$\mathrm{W}_{\mathrm{W}}=\mathrm{q} \cdot \mathrm{G} \cdot \mathrm{C}_{\mathrm{f}} \cdot \mathrm{A}$
設計用速度圧 q は，次式により算定する。
$\mathrm{q}=\frac{1}{2} \cdot \rho \cdot \mathrm{~V}_{\mathrm{D}}{ }^{2}$
b．飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ）
飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{W}_{\mathrm{M}}$ ）は，表 3－13 に示す飛来物の衝突に伴う荷重とす る。また，飛来物の材料定数は表 3－14と同様である。
c．常時作用する荷重（ $\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ ）
常時作用する荷重（ $\mathrm{F}_{\mathrm{d}}$ ）は，部材の自重とする。
（2）荷重の組合せ
強度評価に用いる荷重の組合せについては，添付書類「VI－3－別添1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「2．3 荷重及び荷重の組合せ」のとおり，風圧力に よる荷重，飛来物による衝撃荷重及び常時作用する荷重を組み合わせる。荷重の組合せを表3－18に示す。

表 3－18 荷重の組合せ

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

## 3．3．4 許容限界

支持部材の許容限界は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の方針」の「5．1 竜巻防護ネットの許容限界」にて設定している許容限界を踏まえて，

「3．3．2 評価対象部位」にて設定した評価対象部位の損傷による機能への影響を考慮して設定する。
（1）貫通評価
支持部材の貫通評価における許容限界は，支持部材を構成するフレーム（横補強材）及び大梁の最小厚さを設定する。フレーム（横補強材）及び大梁の貫通評価の許容限界を表3－19に示す。

表 3－19 フレーム（横補強材）及び大梁の貫通評価の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界（mm） |
| :---: | :---: |
| フレーム $($ 横補強材 $)$ | 22 |
| 大梁 | 36 |

（2）支持機能評価
a．評価対象部位の材料仕様
支持部材の材料仕様を表3－20に示す。

表 3－20 評価対象部位の材料仕様（1／3）（フレーム及び大梁）

| 分類 | 仕様 | 材質 |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 主桁 | $\mathrm{BH} 1000 \times 560 \times 19 \times 28$ | SM490A |
|  | 横補強材 | $\mathrm{BH} 400 \times 400 \times 19 \times 22$ |  |
| 大梁 | 大梁 | $\mathrm{BB} 400 \times 450 \times 19 \times 25$ | SM490A |

表 3－20 評価対象部位の材料仕様（2／3）（ゴム支承）

| 分類 | 項目 | 仕様 |
| :---: | :---: | :---: |
| $\begin{aligned} & \text { ゴム支承 } \\ & \text { (フレーム } \\ & \text { ゴム支承及 } \\ & \text { び大梁ゴム } \\ & \text { 支承) } \end{aligned}$ | 支承種類 | 地震時水平力分散型ゴム支承 |
|  | ゴム種類 | 天然ゴム（NR） |
|  | ゴム支承本体有効平面寸法（mm） | $800 \times 800$ |
|  | $\begin{gathered} \text { 総ゴム厚 }(\mathrm{mm}) \\ (\text { ゴム厚 }(\mathrm{mm}) \times \text { 層数 }) \end{gathered}$ | $\begin{gathered} 192 \\ (24 \times 8 \text { 層 }) \end{gathered}$ |
|  | せん断弾性係数（ $\mathrm{N} / \mathrm{mm}^{2}$ ） | 1.0 （呼び：G10） |
|  | 一次形状係数 | 8.33 |
|  | 二次形状係数 | 4.17 |
|  | 水平剛性（kN／mm） | 3.33 |
|  | 鉛直剛性（kN／mm） | 972 |

表 3－20 評価対象部位の材料仕様（3／3）（可動支承）

| 分類 | 項目 | 材質 |
| :---: | :---: | :---: |
| 可動支承 | すべり材 | ポリアミド MC703HL |
|  |  | SUS304，SUS316 |
|  | 圧縮ゴム | クロロプレン系合成ゴム C08 |
|  | 鋼材（ピストン，ベー スポット，レール等） | SS400，SM490，SM570 |

b．評価対象部位の材料定数
支持部材の評価に用いる材料定数を表3－21に示す。

表 3－21 材料定数

| 材質 | 降伏応力 <br> $\sigma_{\mathrm{y}}(\mathrm{MPa})$ | 縦弾性係数 <br> $\mathrm{E}(\mathrm{MPa})$ | 塑性硬化係数 <br> $\mathrm{E}^{\prime} \quad(\mathrm{MPa})$ | ポアソン比 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| SM490A | 315 | 202000 | 2830 | 0.3 |

c．許容限界の算出
（a）ゴム支承の許容圧縮応力
道路橋支承便覧を基に，以下の式により算出する。
$\sigma_{\mathrm{cra}}=\frac{\mathrm{G}_{\mathrm{e}} \cdot \mathrm{S}_{1} \cdot \mathrm{~S}_{2}}{\mathrm{f}_{\mathrm{cr}}}$
ここで，

$$
\begin{aligned}
& \mathrm{S}_{1}=\frac{\mathrm{A}_{\mathrm{e}}}{2 \cdot\left(\mathrm{a}_{\mathrm{s}}+\mathrm{b}_{\mathrm{s}}\right) \cdot \mathrm{t}_{\mathrm{e}}} \quad\left(0.5 \leqq \frac{\mathrm{~b}_{\mathrm{s}}}{\mathrm{a}_{\mathrm{s}}} \leqq 2.0\right. \text { のとき) } \\
& \mathrm{S}_{2}=\frac{\mathrm{min}\left(\mathrm{a}_{\mathrm{s}}, \mathrm{~b}_{\mathrm{s}}\right)}{\sum \mathrm{t}_{\mathrm{e}}}
\end{aligned}
$$

（b）内部鋼板の許容引張応力
J E A G 4 6 0 1 に基づく許容応力状態 $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}} \mathrm{S}$ の許容引張応力を，以下の式により算出する。
$1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{t}}{ }^{*}=1.5 \cdot \frac{\mathrm{~F}}{}{ }^{*}$
ここで，
$\mathrm{F}^{*}=\mathrm{min}\left(1.2 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{y}}, 0.7 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{u}}\right)$
（c）取付ボルト及び基礎ボルトの許容引張応力
J E A G 4 6 0 1 に基づく許容応力状態 $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}} \mathrm{S}^{\mathrm{S}}$ の許容引張応力を，以下の式により算出する。
$1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{t}}{ }^{*}=1.5 \cdot \frac{\mathrm{~F}^{*}}{2}$
ここで，
$\mathrm{F}^{*}=\mathrm{min}\left(1.2 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{y}}, 0.7 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{u}}\right)$
（d）取付ボルト及び基礎ボルトの許容せん断応力
J EAG4601に基づく許容応力状態 $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}} \mathrm{S}^{\mathrm{S}}$ の許容引張応力を，以下の式により算出する。
$1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{s}}{ }^{*}=1.5 \cdot \frac{\mathrm{~F}^{*}}{1.5 \cdot \sqrt{3}}$
ここで，

$$
\mathrm{F}^{*}=\mathrm{m} \mathrm{in}\left(1.2 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{y}}, 0.7 \cdot \mathrm{~S}_{\mathrm{u}}\right)
$$

（e）取付ボルト及び基礎ボルトの組合せ応力
J E A G 4 6 0 1 に基づく許容応力状態 $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}} \mathrm{S}^{\text {S }}$ の許容引張応力を，以下の式により算出する。

$$
1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{t} \mathrm{~s}} *=\mathrm{m} \mathrm{i} \mathrm{n}\left(1.4 \cdot 1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{t}}{ }^{*}-1.6 \cdot \tau_{\mathrm{bi}}, 1.5 \cdot \mathrm{f}_{\mathrm{t}} *\right)
$$

d．支持機能評価における許容限界
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ことの確認並 びに外部事象防護対象施設に波及的影響を与えないよう，施設を構成する部材自体の転倒及び脱落を生じないことの確認として，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常時作用する荷重に対し，支持部材に終局状態 に至るようなひずみを生じないこと及び支持部材に破断が生じないよう十分な余裕を持った強度が確保されていることを解析により確認する評価方針として いることを踏まえ，以下のとおり許容限界を設定する。

フレーム及び大梁については，破断ひずみを許容限界として設定する。破断 ひずみは，「3．3．5（2）e．（c）破断ひずみ」に示すとおり，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，「Methodology for Performing Aircraft Impact Assessments for New Plant Design（Nuclear Energy Institute 2011 Rev8）」（以下「NEI07－13」という。）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。破断ひずみを超えるようなひずみが確認される場合においては，破断箇所を確認し全断面に発生しないことを確認する。ひずみ の許容限界を表3－22に示す。

ゴム支承（構成部材のらち鋼製部品）については，J E A G 4 6 0 1 等に準 じて許容応力状態 $V_{\mathrm{A}} \mathrm{S}$ S の許容応力を許容限界として設定する。ゴム支承（構成部材のらち鋼製部品）の許容限界を表 3－23 に示す。ゴム支承のゴム本体に ついては，道路橋示方書•同解説V耐震設計編（H14．3）に基づく道路橋支承便覧の評価基準値を許容限界として設定する。ゴム支承（ゴム本体）の許容限界を表 3－24に示す。また，可動支承については，メーカの強度試験より算出 した許容応力及びJEAG4601等に準じた許容応力状態IV $\mathrm{A}_{\mathrm{A}}$ S の許容応力 より，可動支承全体の許容荷重を許容限界として設定する。可動支承の許容限界を表3－25に示す。

[^0]表 3－22 ひずみの許容限界

| 評価対象部位 |  | 材質 | 破断ひずみ＊1，＊2 |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| フレーム | 主桁 | SM490A |  |
|  | 横補強材 |  |  |
| 大梁 | 大梁 |  |  |

注記＊1：真ひずみ換算値
＊2：破断ひずみを超えるようなひずみが確認される場合は，破断個所を確認し，全断面の破断に至らないことを確認する。

表 3－23 ゴム支承（構成部材のらち鋼製部品）の許容限界

| 評価対象部位 | 許容応力状態 | 許容限界＊ <br> （内部鋼板） | 許容限界＊ <br> （ボルト） |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  | 引張 | 引張 | せん断 |
| ゴム支承 <br> （構成部材のう ち鋼製部品） | $\mathrm{IV}_{\mathrm{A}} \mathrm{S}$ | $1.5 \cdot \mathrm{ft}^{*}$ | $1.5 \cdot \mathrm{ft}^{*}$ | $1.5 \cdot \mathrm{f}$＊ |

注記＊：応力の組合せが考えられる場合には，組合せ応力に対しても評価を行う。

表 3－24 ゴム支承（ゴム本体）の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界＊ |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | せん断ひずみ | 引張応力 | 圧縮応力 |
| ゴム支承 <br> （ゴム本体） | $\gamma \mathrm{ea}$ | $\sigma \mathrm{ta}$ | $\sigma \mathrm{cra}$ |

注記＊：道路橋示方書•同解説 V 耐震設計編（H14．3）に基づく道路
橋支承便覧の評価基準値

表 3－25 可動支承の許容限界

| 評価対象部位 | 許容限界＊ |  |  |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | 水平荷重 | 鉛直荷重（圧縮） | 鉛直荷重（引張） |
| 可動支承 | $\mathrm{R}_{\mathrm{hk}}$ | $\mathrm{R}_{\mathrm{v} \mathrm{c}}$ | $\mathrm{R}_{\mathrm{v} \mathrm{t}}$ |

注記＊：支承を構成する各部品の許容値より算出した許容荷重

## 3．3．5 評価方法

支持部材の強度評価は，添付書類「VI－3－別添 1－2 防護対策施設の強度計算の

方針」の「4．1竜巻防護ネットの評価方針」を踏まえて，衝突評価として貫通評価を実施する。また，構造強度評価として支持機能評価を実施する。
（1）貫通評価
貫通評価は，「3．2．5 評価方法」と同様に，飛来物が支持部材のフレーム （横補強材）及び大梁に衝突する場合の貫通限界厚さを，「タービンミサイル評価について（昭和52年7月20日原子炉安全専門審査会）」で用いられる BRL 式 を用いて算出する。
（2）支持機能評価
支持機能評価に用いる評価対象部位に生じるひずみや応力等は，解析モデル及 び材料の非線形特性を用いた衝突解析により評価する。
a．解析モデル及び諸元
（a）竜巻防護ネット
竜巻防護ネットの解析モデル化の範囲は，想定する荷重の伝達を考慮し，竜巻防護ネットを構成する支持部材（フレーム，大梁，ゴム支承及び可動支承）とする。フレーム，大梁はシェル要素でモデル化し，ゴム支承は線形ば ね要素でモデル化する。また，可動支承は，可動方向は拘束せず，非可動方向は固定条件とする。なお，支持部材に取り付けられるネット及び防護板の質量は，解析モデルの中で考慮している。竜巻防護ネットの解析モデル図を図 3－19に示す。また，解析モデルの境界条件を表 3－26に，支承部の結合条件を表3－27に示す。


図 3－19 解析モデル図

表 3－26 解析モデルの境界条件

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

表 3－27 支承部の結合条件

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

（b）飛来物
飛来物である鋼製材は，シェル要素でモデル化する。
飛来物の解析モデル図を図3－20に示す。


図 3－20 飛来物の解析モデル図
b．解析コード
衝突解析には，解析コード「LS－DYNA」を用いる。評価に用いた解析コード「LS－DYNA」の検証及び妥当性確認等の概要については，添付書類「VI－5 計算機プログラム（解析コード）の概要」に示す。
c．使用材料
構成する材料仕様については，「3．3．4（2）a．評価対象部位の材料仕様」に示すとおり設定する。
d．材料定数
竜巻防護ネットに使用する部材の材料定数については，「3．3．4（2）b．評価対象部位の材料定数」に示すとおり設定する。
e．材料の非線形特性
（a）材料の応力ーひずみ関係
竜巻防護ネットの材料モデルでは，鋼材の破断ひずみを設定し，破断ひず みを超えた要素が荷重を負担しないことを考慮する。

材料の応力ーひずみ関係はバイリニア型とし，降伏後の塑性硬化係数（2次勾配 $E^{\prime}$ ）は，表3－21に示す値とする。

材料に適用する応力ーひずみ関係の概念図を図3－21に示す。


図 3－21 応力ーひずみ関係の概念図
（b）ひずみ速度効果
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，ひ ずみ速度効果を考慮することとし，以下に示す Cowper－Symonds の式を適用 する。
$\sigma_{\mathrm{D}}=\sigma_{\mathrm{S}} \cdot\left\{1+\left(\frac{\dot{\varepsilon}}{\mathrm{C}}\right)^{\frac{1}{p}}\right\}$
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3－28に示す。

表 3－28 ひずみ速度依存性パラメータ

|  | 飛来物 （鋼製材） | 竜巻防護ネット （フレーム及び大梁） |
| :---: | :---: | :---: |
| 材質 | SS400 | SM490 |
| C（1／s） |  |  |
| p |  |  |

（c）破断ひずみ
破断ひずみは，J I S に規定されている伸びの下限値を基に設定する。ま た，「NEI07－13」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 $\mathrm{TF}=\square$ を考慮する。TFについては，竜巻防護ネットのみ を負担するものとする。

材料モデルにおける破断ひずみを表3－29に示す。

表 3－29 材料モデルにおける破断ひずみ

| 種別 | 材質 | J I S 規格値 <br> （下限値） | TF | 破断ひずみ＊ |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| フレーム | SM490A | 0.21 |  |  |
| 大梁 |  |  |  |  |

注記＊：真ひずみ換算値
f．計算方法
解析による計算で得られる各要素端での反力等を用いて，各評価対象部位に生じる応力等を以下により求める。
（a）ゴム本体のせん断ひずみ
ゴム支承のゴム本体に生じるせん断ひずみは，せん断力とゴム支承の水平剛性から算出される水平変位量を，総ゴム厚で除して以下のとおり算出する。 ゴム本体の変形概要図を図3－22に示す。

$$
\gamma_{\mathrm{se}}=\frac{\Delta \mathrm{L}}{\Sigma \mathrm{t}_{\mathrm{e}}}
$$



図 3－22 ゴム本体の変形概要図
（b）ゴム本体の引張応力
ゴム支承のゴム本体に生じる引張応力は，解析より得られる引張力（上向 き反力）を有効断面積で除して以下のとおり算出する。ゴム支承の引張応力評価の概要図を図3－23に示す。
$\sigma_{\mathrm{te}}=\frac{\left|\mathrm{R}_{\mathrm{U}}\right|}{\mathrm{A}_{\mathrm{te}}}$
ここで，
$\mathrm{A}_{\mathrm{t}} \mathrm{e}=\mathrm{A}_{\mathrm{e}}-\Delta \mathrm{L} \cdot \mathrm{b}_{\mathrm{s}}$


図 3－23 ゴム支承の引張応力評価の概要図
（c）ゴム本体の圧縮応力
ゴム支承のゴム本体に生じる圧縮応力は，解析より得られる圧縮力（下向 き反力）を有効断面積で除して以下のとおり算出する。ゴム支承の圧縮応力評価の概要図を図3－24に示す。
$\sigma_{c e}=\frac{\left|R_{L}\right|}{A_{c e}}$

ここで，
$\mathrm{A}_{\mathrm{ce}}=\mathrm{A}_{\mathrm{e}}-\Delta \mathrm{L} \cdot \mathrm{b}_{\mathrm{s}}$


図 3－24 ゴム支承の圧縮応力評価の概要図
（d）内部鋼板の引張応力
ゴム支承の内部鋼板には，圧縮力によって水平方向への引張力 $\mathrm{N}_{\mathrm{p}}$ が発生 する。ゴム支承の内部鋼板に生じる引張応力は，圧縮応力より以下のとおり求める。内部鋼板に作用する荷重及び応力の概要図を図3－25に示す。
$\sigma_{\mathrm{tp}}=\frac{\mathrm{f}_{\mathrm{c}} \cdot \sigma_{\mathrm{ce}} \cdot \mathrm{t}_{\mathrm{e}}}{\mathrm{t}_{\mathrm{p}}}$
ここで，ゴム支承本体に生じる圧縮応力 $\sigma \mathrm{ce}$ は式（4．1）による。


図 3－25 内部鋼板に作用する荷重及び応力の概要図
（e）取付ボルトの引張応力
イ。 中立軸が断面内にあり，一部の取付ボルトが引張状態となる場合
一部の取付ボルトが引張状態となる場合の荷重の発生イメージ図を図 3－26に示す。取付ボルトには，主桁面に作用する圧縮応力と中立軸の移

動量に対応した引張応力が作用する。取付ボルトの引張応力は，以下のと おり求める。


図 3－26 荷重の発生イメージ図（一部の取付ボルトが引張応力状態となる場合）

$$
\begin{aligned}
& \sigma_{\mathrm{tb} 1}=\left(\frac{\sigma_{\mathrm{pmax}} \cdot \mathrm{n}^{\prime} \cdot(\mathrm{d}-\mathrm{x})}{\mathrm{x}}\right) \cdot \frac{\mathrm{A}_{\mathrm{be} 1}}{\mathrm{~A}_{\mathrm{b} 1}} \\
& \text { ここで, } \\
& \sigma_{\mathrm{pmax}}=\frac{2 \cdot \mathrm{R}_{\mathrm{e}}}{\mathrm{~B} \cdot \mathrm{x}-\frac{2 \cdot \mathrm{n}^{\prime} \cdot \mathrm{A}_{\mathrm{be} 1} \cdot \mathrm{n}_{\mathrm{b}}}{\mathrm{x}} \cdot(\mathrm{~d}-\mathrm{x})}
\end{aligned}
$$

ロ．全ての取付ボルトが引張状態となる場合
取付ボルトが引張状態となる場合の荷重の発生イメージ図を図 3－27に示す。中心から最も離れた位置にある取付ボルト 1 本当たりに作用する引張応力は，せん断力及び引張力により求まる引抜力とボルトの呼び径断面積から以下のとおり求める。


図 3－27 荷重の発生イメージ図（全ての取付ボルトが引張応力状態となる場合）

$$
\begin{aligned}
& \sigma_{\mathrm{tb} 1}=\frac{\mathrm{T}_{\mathrm{b} 1}}{\mathrm{~A}_{\mathrm{b} 1}} \\
& \text { ここで, } \\
& \mathrm{T}_{\mathrm{b} 1}=\frac{\mathrm{M}_{\mathrm{b}} \cdot \ell_{2}}{2 \cdot \Sigma\left(\mathrm{n}_{\mathrm{j}} \cdot \ell_{\mathrm{j}}^{2}\right)}-\frac{\mathrm{R}_{\mathrm{e}}}{\mathrm{n}_{\mathrm{b} 1}} \\
& \mathrm{M}_{\mathrm{b}}=\left|\mathrm{M}_{\mathrm{h}}+\mathrm{M}_{\mathrm{v}}\right| \\
& \mathrm{M}_{\mathrm{h}}=\mathrm{R}_{\mathrm{h}} \cdot \mathrm{~h}_{\mathrm{h}} \\
& \mathrm{M}_{\mathrm{v}}=\mathrm{R}_{\mathrm{e}} \cdot \mathrm{e}
\end{aligned}
$$

（f）取付ボルトのせん断応力
せん断力とボルトの呼び径断面積から以下のとおり求める。

$$
\tau_{b 1}=\frac{R_{h}}{A_{b 1} \cdot n_{b 1}}
$$

（g）基礎ボルトの引張応力
基礎ボルトの引張応力は，せん断力及び鉛直力による回転モーメントから求まる引抜力並びにボルトの呼び径断面積から以下のとおり求める。
$\sigma_{\mathrm{tb} 2}=\frac{\mathrm{T}_{\mathrm{b} 2}}{\mathrm{~A}_{\mathrm{b} 2}}$
ここで，
$T_{b 2}=\frac{F_{z}}{n_{b 2}}+\frac{M_{x}}{Z_{b x}}+\frac{M_{y}}{Z_{b y}}$
（h）基礎ボルトのせん断応力
せん断力及びボルトの呼び径断面積から以下のとおり求める。
$\tau_{\mathrm{b} 2}=\frac{\mathrm{Q}_{\mathrm{b}}}{\mathrm{A}_{\mathrm{b} 2}}$
O 2 （5）VI－3－別添 $1-2-1-1 \quad$ R 1
ここで，
$Q_{b}=\sqrt{\left(\frac{F_{x}}{n_{b 2}}\right)^{2}+\left(\frac{F_{y}}{n_{b 2}}\right)^{2}}$

4．評価条件
4． 1 ネットの評価条件
（1）荷重条件
風圧力による荷重の算定条件を表 4－1 に，飛来物による衝撃荷重の算定条件を表 4－2に示す。

表 4－1 風圧力による荷重の算定条件

| $C_{n}$ <br> $(-)$ | G <br> $(-)$ | $\rho$ <br> $\left(\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{3}\right)$ | $\mathrm{V}_{\mathrm{D}}$ <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 2.3 | 1.0 | 1.226 | 100 |

表 4－2 飛来物による衝撃荷重の算定条件

|  | 寸法 <br> 飛来物 | 長さ×幅 $\times$ 奥行き <br> $(\mathrm{m})$ | m <br> $(\mathrm{kg})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 鋼製材 | $4.2 \times 0.3 \times 0.2$ | $\mathrm{V}_{1}$ <br> $(\mathrm{~m} / \mathrm{s})$ |  |

（2）ネット仕様
a．金網仕様
金網仕様を表 4－3に示す。

表 4－3 金網仕様

|  | 項目 | 記号 | 仕様 |  | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  |  |  | 主金網 | 補助金網 |  |
|  | 全網材料 | － |  |  |  |
|  |  | － | （ J I S | $3548)$ |  |
|  | 金網目合い寸法 <br> （mm） | － | 50 | 40 |  |
|  | 金網1目合いの対角寸法 （mm） | a | 70.7 | 56.6 |  |
|  | 金網1目合いの破断変位 <br> （mm） | a s | 17.6 | 13.9 |  |
|  | 金網素線の直径 （mm） | d＇ | 4 | 4 |  |
|  | 金網1目合いの破断荷重 （kN） | $\mathrm{F}_{50}, \mathrm{~F}_{40}$ | 15.1 | 17.2 | 電中研報告書 |
| $\stackrel{7}{2}$ | 金網1目合いの等価剛性 $(\mathrm{kN} / \mathrm{m})$ | K | 858 | 1239 |  |
| a $\square$ | 衝突箇所周辺の金網 1 枚当たりの目合い数（一） | $\mathrm{n} 50, \mathrm{n} 40$ | 16 | 20 |  |
| $\begin{aligned} & \stackrel{\rightharpoonup}{I} \\ & \underset{N}{k} \end{aligned}$ | 金網の素線の引張荷重 （MPa） | ${ }^{\prime}{ }^{\prime}$ | 1400 | 1400 |  |
|  | 破断時たわみ角 <br> （ ${ }^{\circ}$ ） | $\theta$ max | 36.8 | 36.6 |  |
| 5 | 金網の単位面積当たりの質量 $\left(\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{2}\right)$ | $\mathrm{m}_{1}, \mathrm{~m}_{2}$ | 4.6 | 5.7 | メーカの 標準的な値 |
| $\begin{aligned} & \text { N } \\ & 0 \end{aligned}$ | 金網の充実率 $(一)$ | $\phi$ |  |  | 計算値＊2 |

注記＊1：主金網及び補助金網の設置枚数を考慮した充実率
＊ $2: 1 \mathrm{~m}^{2}$ 当たりの平均充実率
$\phi=1-\left((\text { 金網目合い寸法 })^{2} /(\text { 金網目合い寸法 }+ \text { 素線直径 })^{2}\right)$ 金網の故数
b．ネットの構成
ネットの構成を表4－4に示す。

表 4－4 ネットの構成

| No． | 金網サイズ <br> $(m)$ |  |  | 主金網 <br> 設置枚数 | 補助金網 <br> 設置枚数 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
|  | $\mathrm{L}_{\mathrm{x}}$ | $\times$ | $\mathrm{L}_{\mathrm{y}}$ | n | $\mathrm{n}_{1}$ |
| 1 | 3.708 | $\times$ | 3.473 | 2 | 1 |
| 2 | 4.808 | $\times$ | 3.473 | 2 | 1 |

c．ワイヤロープ
ワイヤロープの仕様を表4－5に示す。

| 評価対象部位 | 仕様 $(一)$ | $\begin{gathered} \text { 径 } \\ \text { (mm) } \end{gathered}$ | 規格値 F 3 <br> （kN） | ワイヤグリッ <br> プ効率 C 。 $(一)$ | 許容限界 <br> （kN） |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| ワイヤロープ | $7 \times 7$ | $\phi 16$ | $165 * 1$ | $0.8 * 2$ | 132 |

注記＊1 ：J I S G 3549 の破断荷重
＊2：J I S B 2809 及び「日本道路協会 平成 20 年 8 月 小規模吊橋指針•同解説」
d．接続治具（支持部）
（a）ターンバックル ターンバックルの仕様を表4－6に示す。

表 4－6 ターンバックルの仕様

| 評価対象部位 | 規格値 $\mathrm{F}_{4}$ <br> $(\mathrm{kN})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| ターンバックル | $86.8^{*}$ | 130 |

注記＊：J I S A 5540の保証荷重
（b）シャックル
シャックルの仕様を表4－7に示す。

表 4－7 シャックルの仕様

| 評価対象部位 | 規格値 $\mathrm{F}_{5}$ <br> $(\mathrm{kN})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| シャックル | 78.4 | $156^{*}$ |

注記＊：試験結果に基づくメーカ保証値
e．接続治具（固定部）
（a）隅角部固定ボルト
隅角部固定ボルトの評価条件を表4－8に示す。

表 4－8 隅角部固定ボルトの評価条件

| 評価対象部位 | ボルト径 | 材質 | ボルト本数 <br> $\mathrm{n}_{2}$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 隅角部固定ボルト | M27 | SCM435 | 3 |

（b）取付プレート
取付プレートの評価条件を表4－9に示す。

表 4－9 取付プレートの評価条件

## 4．2 防護板の評価条件

貫通評価において，防護板の貫通評価式に用いる評価条件を表4－10に示す。

表 4－10 防護板の貫通評価に用いる評価条件

| 評価条件 |  |
| :---: | :---: |
| $\mathrm{d}(\mathrm{m})$ |  |
| $\mathrm{k}(-)$ |  |
| $\mathrm{m}(\mathrm{kg})$ |  |
| 値 |  |
|  | 水平方向 |
|  | 鈖直方向 |

4.3 支持部材の評価条件
（1）貫通評価
貫通評価において，フレーム（横補強材）及び大梁の貫通評価式に用いる評価条件は表 4－10と同様とする。
（2）支持機能評価
a．荷重条件
風圧力による荷重の算定条件を表4－11に示す。

表 4－11 風圧力による荷重の算定条件

| $C_{f}$ <br> $(-)$ | G <br> $(-)$ | $\rho$ <br> $\left(\mathrm{kg} / \mathrm{m}^{3}\right)$ | $\mathrm{V}_{\mathrm{D}}$ <br> $(\mathrm{m} / \mathrm{s})$ |
| :---: | :---: | :---: | :---: |
| 2.1 | 1.0 | 1.226 | 100 |

b．解析ケース
支持部材の支持機能評価において，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の検討を踏まえて，飛来物の衝突位置を設定する。

支持部材のらち飛来物が衝突しうる部材としては，フレームのうち主桁，横補強材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。

解析ケースを表4－12及び図4－1に示す。

表 4－12 解析ケース（支持機能評価）（1／3）

| 飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | 評価対象部位 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| (フレーム 主桁 | 【構造】 <br> 主桁は，北側はフレーム ゴム支承により支持さ れ，フレーム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，大梁ゴ 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。 | 主桁 | G1－EW－3 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \end{aligned}$ | 水平 <br> EW |
|  |  |  | G1－EW－1 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (南側) } \end{aligned}$ | 水平 <br> EW |
|  |  | 横補強材 | G1－EW－2 | 中央 | 水平 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 |
|  |  | フレーム | G1－EW－3 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \end{aligned}$ | 水平 <br> EW |
|  |  |  | G1－V－3 | 端部 <br> （北側） | 鉛直 |
|  |  | 大梁ゴム <br> 支承 | G1－V－1 | 端部 <br> （南側） | 鉛直 |
|  |  | 可動支承 | G1－EW－1 | 端部 （南側） | 水平 EW |

表 4－12 解析ケース（支持機能評価）（2／3）

| 飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | 評価対象部位 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 横補強材 } \\ (フ レ ー ム \text { G1) } \end{gathered}$ | 【構造】 <br> 横補強材は主桁に取り付 いている。 <br> 主桁は，北側はフレーム ゴム支承により支持さ れ，フレーム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，大梁ゴ 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。 <br> 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】 <br> 北側：横補強材 $\Rightarrow$ 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：横補強材 $\Rightarrow$ 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 | 大梁 | G1－V－4 | 中央 | 鉛直 |
|  |  |  | 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 |
|  |  |  | G1－V－7 | 端部 | 鉛直 |
|  |  | 大梁ゴム支承 | 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 |
| $\begin{gathered} \text { 主桁 } \\ \text { (フレームG2) } \end{gathered}$ | 主桁（フレームG1）と同様 | 大梁 | G2－NS－1 | 端部 | 水平 <br> NS |
|  |  |  | G2－V－1 | 端部 （南側） | 鉛直 |
|  |  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | G2－V－2 | $\begin{aligned} & \text { 端部 } \\ & \text { (北側) } \end{aligned}$ | 鉛直 |
|  |  | $\begin{gathered} \text { 大梁ゴム } \\ \text { 支承 } \end{gathered}$ | G2－NS－1 | 端部 | 水平 <br> NS |
|  |  |  | G2－V－1 | 端部 <br> （南側） | 鉛直 |
|  |  | 可動支承 | G2－NS－1 | 端部 | 水平 NS |
|  |  |  | G2－V－1 | 端部 （南側） | 鉛直 |

表 4－12 解析ケース（支持機能評価）（3／3）

| 飛来物衝突部材 | 構造及び荷重伝達経路 | 評価対象部位 | ケース | 衝突位置 | 衝突方向 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| $\begin{gathered} \text { 横補強材 } \\ \text { (フレーム G2) } \end{gathered}$ | 横補強材（フレーム G 1 ） と同様 | 大梁 | G2－V－3 | 中央 | 鉛直 |
|  |  |  | G2－V－4 | 端部 | 鉛直 |
|  |  | $\begin{aligned} & \text { フレーム } \\ & \text { ゴム支承 } \end{aligned}$ | G2－V－5 | 中央 | 鉛直 |
|  |  |  | G2－V－6 | 端部 | 鉛直 |
|  |  | 大梁ゴム支承 | G2－V－3 | 中央 | 鉛直 |
|  |  |  | G2－V－4 | 端部 | 鉛直 |
|  |  | 可動支承 | G2－V－3 | 中央 | 鉛直 |
|  |  |  | G2－V－4 | 端部 | 鉛直 |
| 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。 | 大梁ゴム支承 | $B-V-1$ | 中央 | 鉛直 |
|  | 【荷重伝達経路】大梁 $\Rightarrow$ 大梁ゴム支承 $\Rightarrow$ 基礎ボルト $\Rightarrow$ 海水ポンプ室躯体 |  | $B-V-2$ | 端部 | 鉛直 |



$\longrightarrow:$ 評価ケース

図 4－1 解析ケース
c．支持部材の仕様
支持部材の仕様を表4－13に示す。

表 4－13 支持部材の仕様

| 評価条件 |  | 数値 |
| :---: | :---: | :---: |
| B（mm） |  | 870 |
| a s（mm） |  | 800 |
| b s（mm） |  | 800 |
| d（mm） |  | 810 |
| t e（mm） |  | 24 |
| t p（mm） |  | 4.5 |
| h（mm） |  | 354 |
| $\Sigma \mathrm{t}$ e ${ }^{\text {（mm）}}$ |  | 192 |
| $\mathrm{A}_{\mathrm{e}}\left(\mathrm{mm}^{2}\right)$ |  | 6． $400 \times 10^{5}$ |
| $\mathrm{S}_{1}$ |  | 8.33 |
| $\mathrm{S}_{2}$ |  | 4． 17 |
| 取付ボルト$(i=1)$ | $\mathrm{A}_{\mathrm{b}} \mathrm{i} \quad\left(\mathrm{mm}^{2}\right)$ | 706.9 |
|  | $\mathrm{A}_{\mathrm{beci}}\left(\mathrm{mm}^{2}\right)$ | 561 |
|  | n b i（ - ） | 16 |
| 基礎ボルト$(\mathrm{i}=2)$ | $\mathrm{A}_{\mathrm{b} i}\left(\mathrm{~mm}^{2}\right)$ | 855.3 |
|  | n b i $\quad(-)$ | 16 |

5．強度評価結果
5.1 ネットの吸収エネルギ評価

ネットの金網に作用する全外力エネルギを表 5－1 に示す。
全てのネットにおいて，金網に作用する全外力エネルギ（ $\mathrm{E}_{\mathrm{t}}$ ）は，金網の限界吸収エネルギ（ $\mathrm{E}_{\mathrm{max}} \mathrm{x}$ ））を下回っている。

表 5－1 ネットの吸収エネルギ評価結果

| No． | $\mathrm{E}_{\mathrm{t}}$ <br> $(\mathrm{kJ})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kJ})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 27 | 173 |
| 2 | 33 | 222 |

5.2 ネットの破断評価
（1）金網
金網の破断評価結果を表5－2に示す。
飛来物による衝撃荷重（ $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$ ’） ）は，金網の許容限界（ $\mathrm{F}_{\mathrm{max}}$ ）を下回っている。

表 5－2 金網の破断評価結果

| No． | $\mathrm{F}_{\mathrm{a}}$, <br> $(\mathrm{kN})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 102 | 827 |
| 2 | 99 | 827 |

（2）ワイヤロープ
ワイヤロープの破断評価結果を表 5－3に示す。
ワイヤロープが負担する荷重（ $\mathrm{T}_{1} "$ ）は，ワイヤロープの許容限界（ C c ${ }^{(1)} \mathrm{F}_{3}$ ） を下回っている。

表 5－3 ワイヤロープの破断評価結果

| No． | $\mathrm{T}_{1} "$ <br> $(\mathrm{kN})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 38 | 132 |
| 2 | 36 | 132 |

（3）接続治具（支持部）
a．ターンバックル
ターンバックルの破断評価結果を表 5－4に示す。
ターンバックルに作用する荷重は，ターンバックルの許容限界（1．5•F ${ }_{4}$ ） を下回っている。

表 5－4 ターンバックルの破断評価結果

| No． | 発生荷重＊ <br> $(\mathrm{kN})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 38 | 130 |
| 2 | 36 | 130 |

注記＊：ワイヤロープ張力である T 1 ＂の値を示す。
b．シャックル
シャックルの破断評価結果を表5－5に示す。
シャックルに作用する荷重は，シャックルの許容限界（2．0•F 5 ）を下回っ ている。

表 5－5 シャックルの破断評価結果

| No． | 発生荷重＊ <br> $(\mathrm{kN})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{kN})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 38 | 156 |
| 2 | 36 | 156 |

注記＊：ワイヤロープ張力である T ${ }_{1}$＂の値を示す。
（4）接続冶具（固定部）
a．隅角部固定ボルト
隅角部固定ボルトの破断評価結果を表5－6に示す。
ワイヤロープが負担する荷重による発生応力は，隅角部固定ボルトの許容限界 （1．5•f s＊）を下回っている。

表 5－6 隅角部固定ボルトの破断評価結果

| No． | 発生応力 <br> （せん断） <br> $(\mathrm{MPa})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{MPa})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 29 | 375 |
| 2 | 28 | 375 |

b．取付プレート
取付プレート溶接部の破断評価結果を表 5－7 に示す。
ワイヤロープが負担する荷重による発生応力は，取付プレート溶接部の許容限界（1．5• f s＊）を下回っている。

表 5－7 取付プレート溶接部の破断評価結果

| No． | 発生応力 <br> （せん断） <br> $(\mathrm{MPa})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{MPa})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 29 | 198 |
| 2 | 28 | 198 |

5．3ネットのたわみ評価
ネットのたわみ評価結果を表5－8に示す。
 （ $L_{\text {min }}$ ）を下回っている。

表 5－8 ネットのたわみ評価結果

| No． | 最大たわみ量 <br> $\delta_{\mathrm{t}}$ <br> $(\mathrm{m})$ | 最小離隔距離 <br> $\mathrm{L}_{\mathrm{m} \text { in }}$ <br> $(\mathrm{m})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 1 | 1.06 | 5.30 |
| 2 | 1.31 | 5.30 |

## 5.4 防護板の貫通評価

防護板の貫通評価結果として，貫通限界厚さと許容限界の比較を表5－9に示す。
防護板の評価対象部位の許容限界が，飛来物による貫通を生じない貫通限界厚さを

上回ることを確認した。

表 5－9 防護板の貫通評価結果（貫通限界厚さと許容限界の比較）

| 評価対象部位 | 貫通限界厚さ <br> $(\mathrm{mm})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{mm})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| 防護板（水平設置） | 7.54 | 12 |
| 防護板（鋁直設置） | 29.60 | 32 |

## 5.5 支持部材の貫通評価

フレーム（横補強材）及び大梁の貫通評価結果として，貫通限界厚さと許容限界の比較を表 5－10に示す。

フレーム（横補強材）及び大梁の評価対象部位の許容限界が，飛来物による貫通を生じない貫通限界厚さを上回ることを確認した。

表 5－10 フレーム（横補強材）及び大梁の貫通評価結果
（貫通限界厚さと許容限界の比較）

| 評価対象部位 | 貫通限界厚さ <br> $(\mathrm{mm})$ | 許容限界 <br> $(\mathrm{mm})$ |
| :---: | :---: | :---: |
| フレーム（横補強材） | 7.54 | 22 |
| 大梁 | 7.54 | 36 |

5.6 支持部材の支持機能評価

評価結果を表5－11及び図5－1 から図5－3 に示す。
支持部材に生じるひずみ，応力等の発生値は，許容限界を超えない。

表 5－11 支持部材の評価結果（衝突解析結果）

| 評価対象部位 |  | 評価項目 | 発生値＊ | 許容限界 | 備考 |
| :---: | :---: | :---: | :---: | :---: | :---: |
| フレーム | 主桁 | ひずみ |  |  | G1－EW－3 |
|  | 横補強材 |  |  |  | G1－EW－3 |
| 大梁 | 大梁 |  |  |  | G1－V－1 |
| ゴム支承 (フレームゴ <br> 么支承） | ゴム本体 | 引張応力 | 1.1 | 2.0 MPa | G1－V－6 |
|  |  | せん断ひずみ | 70 | 250 \％ | G1－EW－3 |
|  |  | 圧縮応力 | 2 | 23 MPa | G2－V－6 |
|  | 内部鋼板 | 引張応力 | 22 | 280 MPa | G2－V－6 |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | 95 | 420 MPa | G1－V－7 |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | 71 | 257 MPa | G1－V－6 |
| $\begin{aligned} & \text { ゴム支承 } \\ & \text { (大梁ゴム支 } \end{aligned}$ <br> 承） | ゴム本体 | 引張応力 | 0.2 | 2.0 MPa | G1－V－4 |
|  |  | せん断ひずみ | 65 | 250 \％ | G2－NS－1 |
|  |  | 圧縮応力 | 1 | 23 MPa | G1－V－4 |
|  | 内部鋼板 | 引張応力 | 11 | 280 MPa | G1－V－4 |
|  | 取付ボルト | 組合せ応力 | 76 | 420 MPa | G1－V－4 |
|  | 基礎ボルト | 組合せ応力 | 37 | 257 MPa | G1－V－4 |
| 可動支承 |  | 水平荷重 | 1275 | 2900 kN | G1－EW－1 |
|  |  | 鉛直荷重 （圧縮） | 641 | 5600 kN | G2－V－1 |
|  |  | 鉛直荷重 <br> （引張） | 564 | 1800 kN | G2－V－3 |

注記＊：表 4－12における各評価対象部位に対応する解析ケースのうち，裕度が小さい結果を代表して示す。
$\square$
図 5－1 衝突解析結果（主桁）（解析ケース G1－EW－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 5－2 衝突解析結果（横補強材）（解析ケース G1－EW－3）
$\square$
図 5－3 衝突解析結果（大梁）（解析ケース G1－V－1）
枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。


[^0]:    枠囲みの内容は商業機密の観点から公開できません。

