

島根原子力発電所第2号機 審査資料	
資料番号	NS2-添 3-005-12
提出年月日	2023年1月30日

VI-3-3-3-3-1-4 ストレーナ部ティーの応力計算書  
(残留熱除去系)

S2 補 VI-3-3-3-3-1-4 R0

2023年1月

中国電力株式会社

本資料のうち、枠囲みの内容は機密に係る事項のため公開できません。

## まえがき

本計算書は、VI-3-1-5「重大事故等クラス2機器及び重大事故等クラス2支持構造物の強度計算の基本方針」及びVI-3-2-9「重大事故等クラス2管の強度計算方法」に基づいて計算を行う。

評価条件整理結果を以下に示す。なお、評価条件の整理に当たって使用する記号及び略語については、VI-3-2-1「強度計算方法の概要」に定義したものを使用する。

評価条件整理表

機器名	既設 or 新設	施設時の 技術基準 に対象と する施設 の規定が あるか	クラスアップするか				条件アップするか				既工認に おける 評価結果 の有無	施設時の 適用規格	評価区分	同等性 評価 区分	評価 クラス	
			クラス アップ の有無	施設時 機器 クラス	DB クラス	SA クラス	条件 アップ の有無	DB条件		SA条件						
								圧力 (MPa)	温度 (°C)	圧力 (MPa)						温度 (°C)
残留熱除去系 ストレーナ (ティー)	既設	有	無	DB-2	DB-2	SA-2	有	— [0.427]*1	104*2	— [0.853]*1	178	—	S55告示	設計・建設規格 又は告示	—	SA-2
高压炉心スプレイ系 ストレーナ (ティー)*3	既設	有	無	DB-2	DB-2	SA-2	有	— [0.427]*4	104*2	— [0.853]*4	178	—	S55告示	設計・建設規格 又は告示	—	SA-2
低压炉心スプレイ系 ストレーナ (ティー)*3	既設	有	無	DB-2	DB-2	SA-2	有	— [0.427]*5	104*2	— [0.853]*5	178	—	S55告示	設計・建設規格 又は告示	—	SA-2

注記\*1：残留熱除去系ストレーナ（ティー）は、その機能及び構造上の耐圧機能を必要としないため、最高使用圧力を設定しないが、ここでは、原子炉格納容器（内圧）の最高使用圧力を〔 〕内に示す。

\*2：サブプレッションチェンバの最高使用温度を示す。

\*3：残留熱除去系ストレーナ（ティー）、高压炉心スプレイ系ストレーナ（ティー）及び低压炉心スプレイ系ストレーナ（ティー）は同形状のティーを使用することから、本計算書に代表して評価を実施する。

\*4：高压炉心スプレイ系ストレーナ（ティー）は、その機能及び構造上の耐圧機能を必要としないため、最高使用圧力を設定しないが、ここでは、原子炉格納容器（内圧）の最高使用圧力を〔 〕内に示す。

\*5：低压炉心スプレイ系ストレーナ（ティー）は、その機能及び構造上の耐圧機能を必要としないため、最高使用圧力を設定しないが、ここでは、原子炉格納容器（内圧）の最高使用圧力を〔 〕内に示す。

## 目 次

1. 概要	1
2. 一般事項	1
2.1 構造計画	1
2.2 評価方針	3
2.3 適用規格・基準等	4
2.4 記号の説明	5
2.5 計算精度と数値の丸め方	6
3. 評価部位	7
4. 構造強度評価	8
4.1 構造強度評価方法	8
4.2 荷重の組合せ及び許容応力	8
4.2.1 荷重の組合せ及び供用状態	8
4.2.2 許容応力	8
4.2.3 使用材料の許容応力評価条件	8
4.2.4 設計荷重	13
4.3 解析モデル及び諸元	14
4.4 計算方法	16
4.4.1 ティーの計算方法	16
4.4.2 フランジの計算方法	18
4.5 計算条件	20
4.6 応力の評価	20
5. 評価結果	20
5.1 重大事故等対処設備としての評価結果	20
6. 引用文献	20

## 1. 概要

本計算書は、重大事故等クラス2機器として兼用される残留熱除去系ストレーナ部ティーについて、VI-3-1-5「重大事故等クラス2機器及び重大事故等クラス2支持構造物の強度計算の基本方針」に基づき、材料及び構造について評価を実施する。当該設備の評価は、「実用発電用原子炉及びその附属施設の技術基準に関する規則」（平成25年6月28日 原子力規制委員会規則第六号）（以下「技術基準規則」という。）第55条（材料及び構造）に規定されており、「実用発電用原子炉及びその附属施設の技術基準に関する規則の解釈」（平成25年6月19日 原規技発第1306194号）（以下「技術基準規則の解釈」という。）に従い、設計基準対象施設の規定を準用する。

また、技術基準規則の解釈第17条4において「非常用炉心冷却設備又は格納容器熱除去設備に係るろ過装置の性能評価等について（内規）」（平成20・02・12 原院第5号（平成20年2月27日 原子力安全・保安院制定））に適合することと規定されている。

本計算書は、残留熱除去系ストレーナ部ティーがこれらの要求事項に対して十分な強度を有することを確認するための強度評価について示すものである。

なお、残留熱除去系ストレーナ部ティー、高圧炉心スプレイ系ストレーナ部ティー及び低圧炉心スプレイ系ストレーナ部ティーは同形状のティーを使用することから、本計算書においては代表して残留熱除去系ストレーナ部ティーの解析モデルを採用する。また、そのモデルに作用させる荷重については各ストレーナ部ティーの荷重条件で最大となる値を用いて評価している。

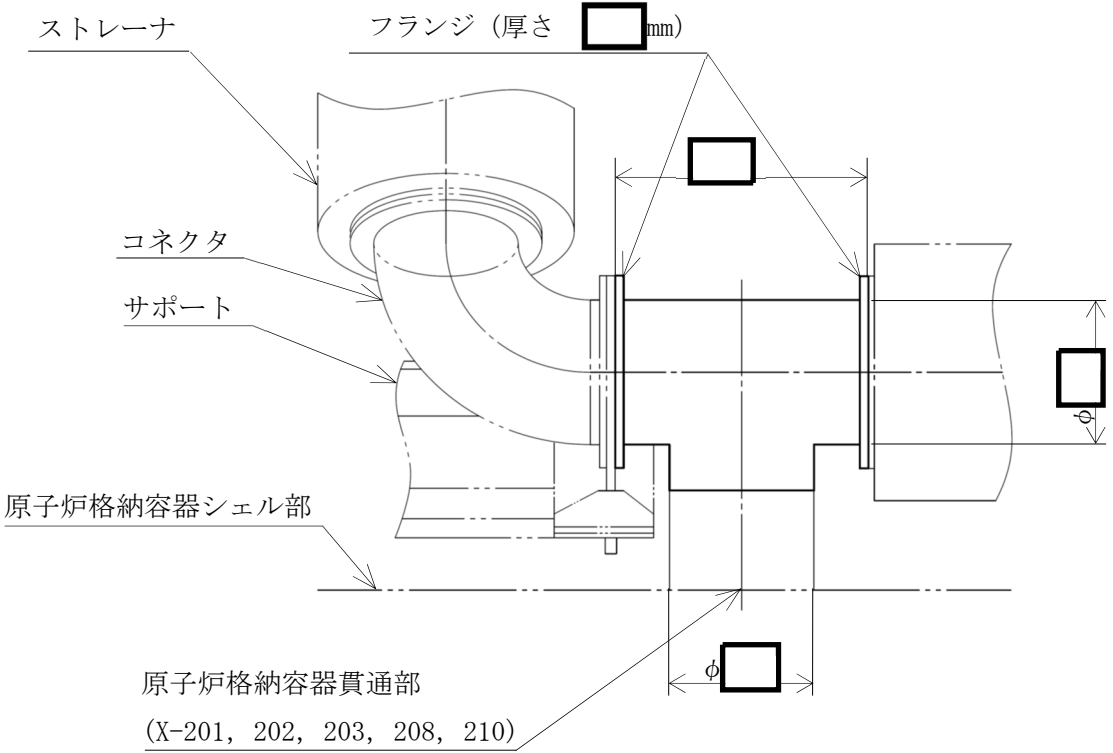
以下、重大事故等クラス2管としての応力評価を示す。

## 2. 一般事項

### 2.1 構造計画

残留熱除去系ストレーナ部ティー、高圧炉心スプレイ系ストレーナ部ティー及び低圧炉心スプレイ系ストレーナ部ティーの構造計画を表2-1に示す。

表 2-1 構造計画

計画の概要		概略構造図
基礎・支持構造	主体構造	
<p>ティーは、サプレッションプール内に水没された状態で設置されており、原子炉格納容器貫通部に取り付けられている。</p>	<p>ティー形の管継手</p>	 <p>(単位: mm)</p>

## 2.2 評価方針

ストレナ部ティーの応力評価は、「2.1 構造計画」にて示すストレナ部ティーの部位を踏まえ、「3. 評価部位」にて設定する箇所において、「4.3 解析モデル及び諸元」に示す解析モデルを用いて、設計荷重による応力等が許容限界内に収まることを、「4. 構造強度評価」にて示す方法にて確認することで実施する。確認結果を「5. 評価結果」に示す。

ストレナ部ティーの応力評価フローを図2-1に示す。

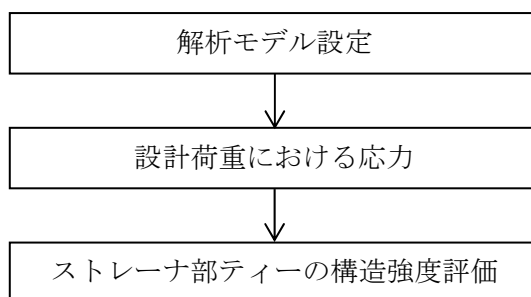


図2-1 ストレナ部ティーの応力評価フロー

### 2.3 適用規格・基準等

適用規格・基準等を以下に示す。

- (1) 発電用原子力設備規格（設計・建設規格（2005年版（2007年追補版含む。））J S M E S N C 1-2005/2007）（日本機械学会 2007年9月）（以下「設計・建設規格」という。）
- (2) 発電用原子力設備に関する構造等の技術基準（昭和 55 年通商産業省告示第 5 0 1 号）（以下「告示第 5 0 1 号」という。）
- (3) 非常用炉心冷却設備又は格納容器熱除去設備に係るろ過装置の性能評価等について（内規）（平成 20・02・12 原院第 5 号（平成 20 年 2 月 27 日原子力安全・保安院制定））



2.4 記号の説明

記号	記号の説明	単位
$S_{prm}$	発生応力	MPa
$P$	最高使用圧力（設計圧力）	MPa
$D_o$	管の外径	mm
$t$	厚さ	mm
$B_{1*1}$	設計・建設規格 表PPB-3812. 1-1 で規定する応力係数 (= <input type="text"/> )	—
$B_{2b*1}$	設計・建設規格 式PPB-4. 29 により計算した分岐管の応力係数 $= 0.4 \cdot \left( \frac{R_m}{T_r} \right)^{\frac{2}{3}}$ (= <input type="text"/> )	—
$R_m^{*1}$	主管の平均半径	mm
$T_r^{*1}$	主管の厚さ	mm
$B_{2r*1}$	設計・建設規格 式PPB-4. 30 により計算した主管の応力係数 $= 0.5 \cdot \left( \frac{R_m}{T_r} \right)^{\frac{2}{3}}$ (= <input type="text"/> )	—
$M_b^{*1}$	表4-9 に示す分岐管に作用する最大モーメント	N・mm
$M_r^{*1}$	表4-9 に示す主管に作用する最大モーメント	N・mm
$Z_b^{*1}$	分岐管の断面係数	mm <sup>3</sup>
$Z_r^{*1}$	主管の断面係数	mm <sup>3</sup>
$P_m^{*2}$	内面に受ける最高の圧力	MPa
$i_1^{*2}$	告示第501号第57条に規定する応力係数又は1.33のいずれか大きい方の値 $= \frac{0.9}{h^{2/3}}$ (= <input type="text"/> )	—
$h^{*2}$	$i_1$ 算出に必要な値 $= 4.4 \cdot \frac{t}{r}$	—
$r^{*2}$	$h$ 算出に必要な値, 管断面の平均半径 $= \frac{D_o - t}{2}$	mm
$M_a^{*2}$	管の機械的荷重（自重その他の長期的荷重に限る）により生じるモーメント	N・mm
$M_b^{*2}$	管の機械的荷重（逃し弁又は安全弁の吹出し反力その他の短期的荷重に限る）により生じるモーメント	N・mm
$Z^{*2}$	管の断面係数 $= \pi \cdot (r)^2 t_n$	mm <sup>3</sup>
$t_n^{*2}$	管の厚さ	mm

注：ここで定義されない記号については、各計算の項目において説明する。

注記\*1：設計・建設規格に規定の応力計算に用いる記号

\*2：告示第501号に規定の応力計算に用いる記号

## 2.5 計算精度と数値の丸め方

精度は、有効数字 6 桁以上を確保する。

表示する数値の丸め方は表 2-2 に示すとおりとする。

表 2-2 表示する数値の丸め方

数値の種類	単位	処理桁	処理方法	表示桁
圧力	MPa	小数点以下第 3 位	四捨五入	小数点以下第 2 位 <sup>*1</sup>
温度	℃	小数点以下第 1 位	四捨五入	整数位
質量	kg	小数点以下第 1 位	四捨五入	整数位
長さ	mm	—	—	整数位 <sup>*2</sup>
面積	mm <sup>2</sup>	有効数字 5 桁目	四捨五入	有効数字 4 桁 <sup>*3</sup>
モーメント	N・mm	有効数字 5 桁目	四捨五入	有効数字 4 桁 <sup>*3</sup>
力	N	有効数字 5 桁目	四捨五入	有効数字 4 桁 <sup>*3</sup>
計算応力	MPa	小数点以下第 1 位	切上げ	整数位
許容応力 <sup>*4</sup>	MPa	小数点以下第 1 位	切捨て	整数位

注記\*1：必要に応じて小数点以下第 3 位表示とする。

\*2：設計上定める値が小数点以下第 1 位の場合は、小数点以下第 1 位表示とする。

\*3：絶対値が 1000 以上のときは、べき数表示とする。

\*4：設計・建設規格 付録材料図表に記載された温度の中間における許容引張応力は、比例法により補間した値の小数点以下第 1 位を切り捨て、整数位までの値とする。また、告示第 501 号別表に記載された許容引張応力は、各温度の値を SI 単位に換算し、SI 単位に換算した値の小数点以下第 1 位を四捨五入して、整数位までの値とする。その後、設計・建設規格と同様の換算と桁処理を行う。

### 3. 評価部位

ストレーナ部ティーの応力評価は、「4.1 構造強度評価方法」に示す条件に基づき、ストレーナ部ティーについて実施する。なお、ストレーナ部ティーのフランジの評価もここで記載する。ストレーナ部ティーの形状及び主要寸法を図3-1～図3-3及び表3-1に示す。

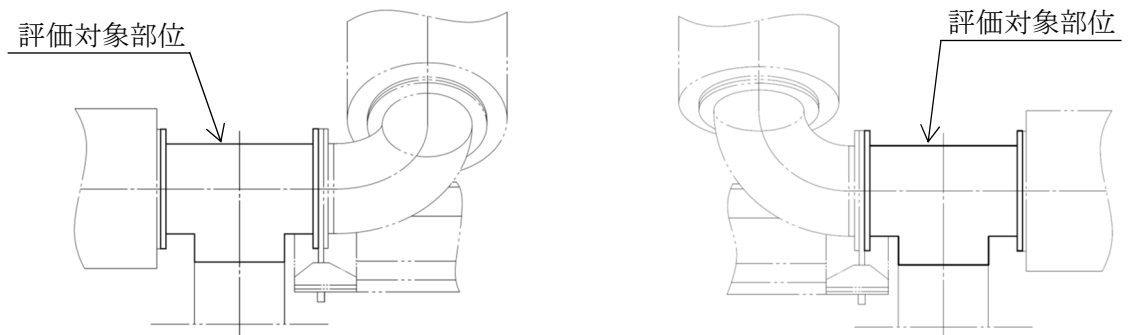


図3-1 残留熱除去系ストレーナ部ティーの形状（貫通部番号：X-201, X-202, X-203）

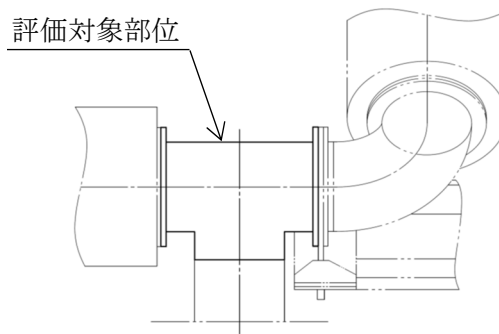


図3-2 高圧炉心スプレイ系ストレーナ部ティーの形状（貫通部番号：X-210）

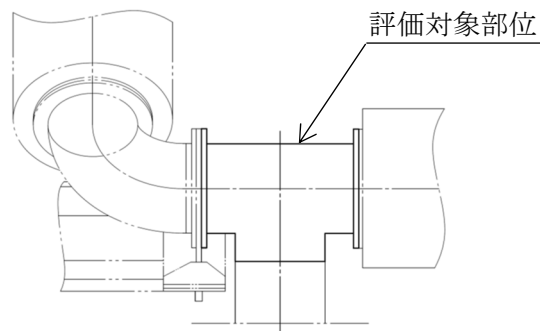


図3-3 低圧炉心スプレイ系ストレーナ部ティーの形状（貫通部番号：X-208）

表 3-1 ストレーナ部ティーの主要寸法

(単位：mm)

貫通部番号	外径	板厚	フランジ間距離
X-201～203 (残留熱除去系)			
X-210 (高圧炉心スプレイ系)	[Redacted]		
X-208 (低圧炉心スプレイ系)			

#### 4. 構造強度評価

##### 4.1 構造強度評価方法

ストレーナ部ティーは、ストレーナ部を含む一体モデルでの応答解析から得られたモーメントとストレーナ部から作用する荷重を用いて構造強度評価を行う。

ストレーナ部ティーの構造強度評価における応答解析及び応力計算は、はりモデルによる有限要素解析手法を適用する。4.3 項に示すはりモデル（以下「応答解析用モデル」という。）により死荷重及び水力学的動荷重を算出し、4.4 項に示す方法を用いてティー及びフランジの応力計算を行う。

##### 4.2 荷重の組合せ及び許容応力

###### 4.2.1 荷重の組合せ及び供用状態

荷重の組合せ及び供用状態を表 4-1 に、荷重の組合せ整理表を表 4-2 に示す。

###### 4.2.2 許容応力

ストレーナ部ティーの許容応力を表 4-3 及び表 4-4 に示す。なお、評価対象は、基本板厚計算書で膜応力を考慮した最小板厚の評価を実施していることから、一次一般膜応力の評価結果の記載については省略する。

###### 4.2.3 使用材料の許容応力評価条件

ストレーナ部ティーの許容応力評価条件を表 4-5 及び表 4-6 に示す。

なお、各評価部位の使用材料については以下のとおり。



ティー	
フランジ	

表 4-1 荷重の組合せ及び供用状態（重大事故等対処設備）

施設区分		機器名称	機器等の区分	荷重の組合せ	供用状態 (許容応力状態)
原子炉冷却 系統施設	残留熱除去設備	残留熱除去系 ストレーナ部ティー	重大事故等クラス 2	$D + P_{SAD} + M_{SAD}$	重大事故等時*
原子炉冷却 系統施設	非常用炉心冷却設備 その他原子炉注水設備	残留熱除去系 ストレーナ部ティー	重大事故等クラス 2	$D + P_{SAD} + M_{SAD}$	重大事故等時*
原子炉冷却 系統施設	非常用炉心冷却設備 その他原子炉注水設備	高圧炉心スプレイ系 ストレーナ部ティー	重大事故等クラス 2	$D + P_{SAD} + M_{SAD}$	重大事故等時*
原子炉冷却 系統施設	非常用炉心冷却設備 その他原子炉注水設備	低圧炉心スプレイ系 ストレーナ部ティー	重大事故等クラス 2	$D + P_{SAD} + M_{SAD}$	重大事故等時*
原子炉 格納施設	圧力低減設備その他の安全設備	残留熱除去系 ストレーナ部ティー	重大事故等クラス 2	$D + P_{SAD} + M_{SAD}$	重大事故等時*

注記\*：重大事故等時として設計・建設規格に規定の応力計算では運転状態 V (L) は供用状態 A，運転状態 V (S) は供用状態 D の許容限界を用い，  
告示第 501 号に規定の応力計算では運転状態 V (L) は許容応力状態 I<sub>A</sub>，運転状態 V (S) は許容応力状態 IV<sub>A</sub> の許容限界を用いる。

表 4-2 荷重の組合せ整理表（重大事故等対処設備）

組合せ No.	運転状態	死荷重	異物荷重	差圧	SRV荷重		LOCA荷重			供用状態 (許容応力状態)
					運転時	中小破断時	プールスウェル	蒸気凝縮(CO)	チャギング(CH)	
SA-1	運転状態V(L)	○	○	○						重大事故等時*
SA-2	運転状態V(S)	○	○	○				○		重大事故等時*
SA-3	運転状態V(S)	○	○	○		○			○	重大事故等時*
SA-4	運転状態V(S)	○					○			重大事故等時*

注記\*：重大事故等時として設計・建設規格に規定の応力計算では運転状態V(L)は供用状態A，運転状態V(S)は供用状態Dの許容限界を用い，告示第501号に規定の応力計算では運転状態V(L)は許容応力状態IA，運転状態V(S)は許容応力状態IVAの許容限界を用いる。

表 4-3 設計・建設規格に規定の応力計算に用いる許容応力（重大事故等クラス 2 管（クラス 2, 3 管））

供用状態	一次一般膜応力	一次応力 (曲げ応力を含む)
重大事故等時*	S	長期荷重 $1.5 \cdot S$ 短期荷重 $1.8 \cdot S$

注記\*：重大事故等時として運転状態 V (L) は供用状態 A，運転状態 V (S) は供用状態 D の許容限界を用いる。

表 4-4 告示第 501 号に規定の応力計算に用いる許容応力（重大事故等クラス 2 管（第 3 種管））

供用状態	一次一般膜応力	一次応力 (曲げ応力を含む)
重大事故等時*	S	長期荷重 S 短期荷重 $1.2 \cdot S$

注記\*：重大事故等時として運転状態 V (L) は許容応力状態 I<sub>A</sub>，運転状態 V (S) は許容応力状態 IV<sub>A</sub> の許容限界を用いる。

表 4-5 使用材料の設計・建設規格に規定の応力計算に用いる許容応力評価条件（重大事故等対処設備）

評価部材	材料	温度条件 (°C)		S (MPa)
		ティー	[ ]	
フランジ	最高使用温度	178		

表 4-6 使用材料の告示第 5 0 1 号に規定の応力計算に用いる許容応力評価条件（重大事故等対処設備）

評価部材	材料	温度条件 (°C)		S (MPa)
		ティー	[ ]	
フランジ	最高使用温度	178		



#### 4.2.4 設計荷重

ストレーナ部に作用する荷重（死荷重，水力学的動荷重等）はフランジを介してティーに伝達される。

##### (1) 死荷重

ティーの死荷重を表 4-7 に示す。

表 4-7 死荷重

(単位：N)

部位	残留熱除去系	高圧炉心スプレイ系	低圧炉心スプレイ系
ティー			

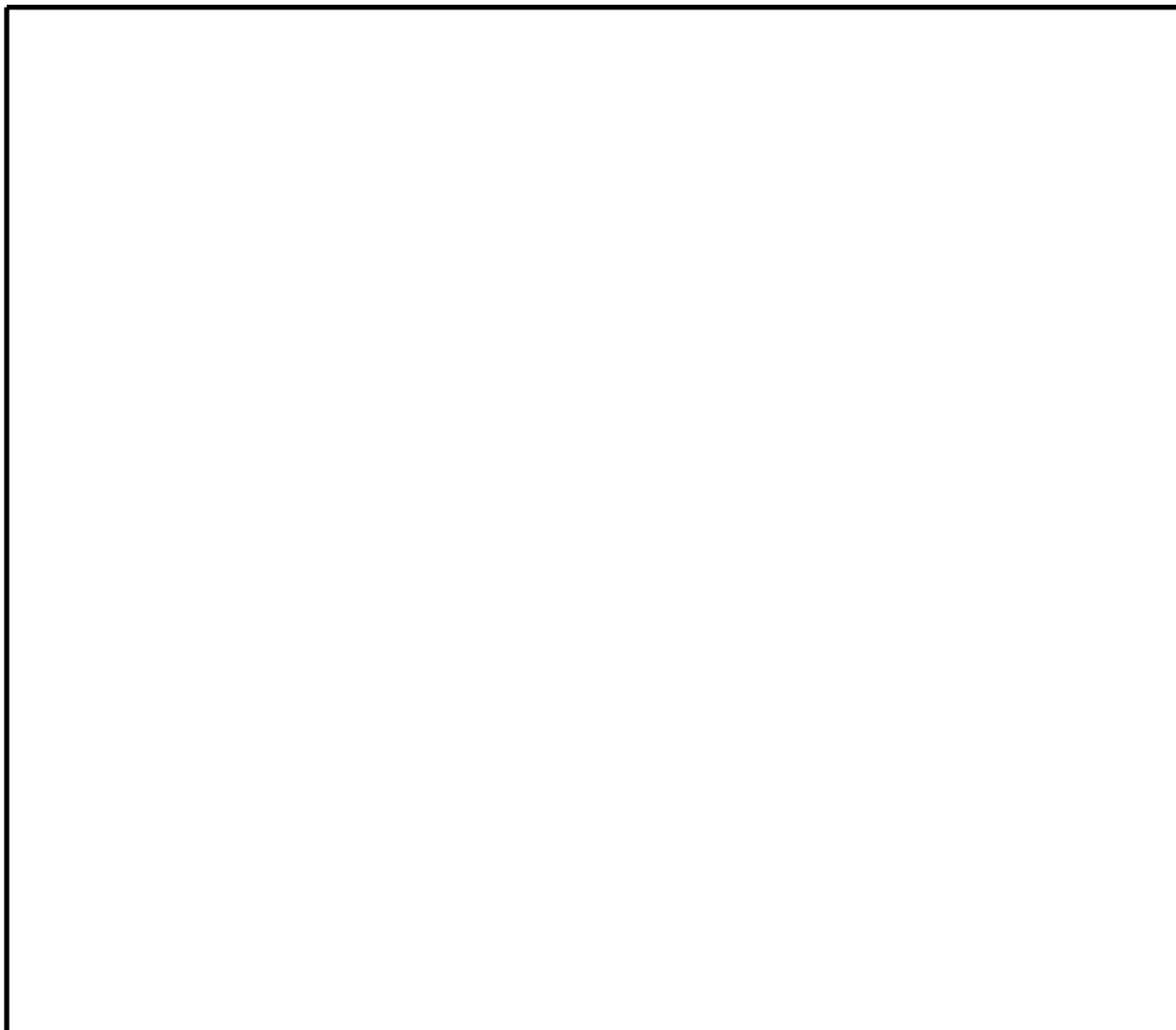
##### (2) 差圧

ティーの設計圧力は  MPa を考慮する。

#### 4.3 解析モデル及び諸元

ストレーナ部ティーの応答解析用モデルを図 4-1 に、解析モデルの概要を以下に示す。解析モデルはVI-3-3-3-1-3「残留熱除去系ストレーナの強度計算書」に示す応答解析用モデルと同じモデルである。また、機器の諸元を表 4-8 に示す。

- (1) 応答解析用モデルではストレーナから原子炉格納容器貫通部までをはり要素を用いた有限要素モデルとしてモデル化して解析を行い、荷重を算出する。なお、ストレーナについてはリブ等の補強材を有しており、構造上十分に剛性が高いため、剛体としてモデル化する。また、ストレーナ取付角度に応じた 2 種類の解析モデルを用意し、包絡した荷重を用いる。
- (2) ストレーナ部ティーと原子炉格納容器貫通部は溶接構造で取り付けられており、付根部は原子炉格納容器シェル部を模擬したばねの端点を拘束する。
- (3) ストレーナ取付部サポートはストレーナ部ティーとストレーナ取付部コネクタの間に挟まる形で取り付けられており、サポートパイプを模擬したはり要素にサポートプレートを模擬したばねを接続し、サポートパイプの付根部を完全拘束する。
- (4) ストレーナ取付部サポートを除く各部の質量は、各部の重心位置（図 4-1 の○の節点）に集中質量を与える。また、ストレーナ取付部サポートのサポートプレート部の質量はサポートプレートを模擬したばねの両端に集中質量を与え、サポートパイプ部の質量は密度をはり要素に与える。
- (5) 本設備はサプレッションプールに水没している機器であるため、応答解析では内包水及び排除水の影響を加味し、ストレーナ質量に含める。また、異物の質量も応答解析において考慮する。
- (6) モデル全体に鉛直方向の重力加速度を入力し、各評価部位の死荷重を算出する。また、各部に作用する水力的動荷重を各部の重心位置に入力し、各評価部位の水力的動荷重を算出する。
- (7) 解析コードは「MSC NASTRAN」を使用し、荷重を求める。なお、評価に用いる解析コードの検証及び妥当性確認等の概要については、VI-5「計算機プログラム（解析コード）の概要」に示す。



注：ビーム要素を構成している節点及び要素のみを示す。

図 4-1 応答解析用モデル

表 4-8 機器諸元

項目	単位	入力値
ストレーナ部ティ어의材質	—	
ストレーナ部ティ어의質量	kg	
ストレーナ部ティ어의 内包水及び排除水の質量	kg	
ストレーナ 1 個当たりの異物の質量	kg/個	
温度	℃	104
縦弾性係数	MPa	
ポアソン比	—	
要素数	個	
節点数	個	

#### 4.4 計算方法

##### 4.4.1 ティーの計算方法

###### (1) 応力の計算方法

ティーに発生する応力は、設計・建設規格 PPC-3520 及び告示第501号第56条に従い算出する。なお、ティーの溶接継手は管の板厚の強度と同等以上となるように設計しているため、ここでは管について評価を行う。

設計・建設規格 PPC-3520 に基づく応力算出は以下の式に従う。

$$S_{\text{prm}} = \frac{B_1 \cdot P \cdot D_o}{2 \cdot t} + \frac{B_{2b} \cdot M_b}{Z_b} + \frac{B_{2r} \cdot M_r}{Z_r}$$

また、告示第501号第56条に基づく応力算出は以下の式に従う。

$$S_{\text{prm}} = \frac{P_m \cdot D_o}{4 \cdot t} + \frac{0.75 \cdot i_1 \cdot (M_a + M_b)}{Z}$$

###### (2) 応力解析に用いるモーメント

応力解析に用いるモーメントは、図4-2に示す主管と分岐管に作用するモーメントを用いる。主管と分岐管のモーメントは「4.2.4 設計荷重」に示したようにストレナ部からの伝達荷重を考慮する。

算出したモーメントを表4-9に示す。ここでのモーメントとは、設計・建設規格解説 PPC-3520 の考え方に基づいて設定した3方向のモーメントを二乗和平方根で合成したものであり、応答解析により得られたモーメントを用いる。

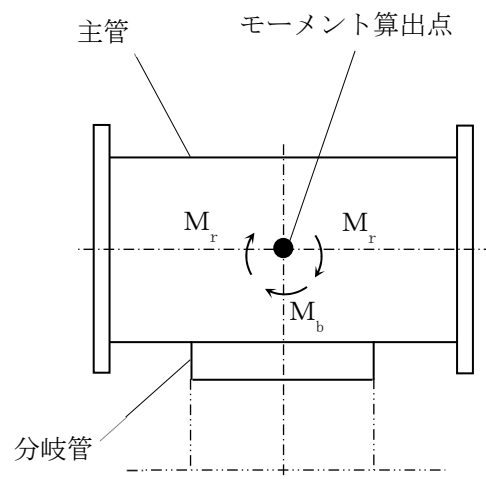


図4-2 ティーのモーメント算出点

表 4-9 ティーの設計荷重

(単位：N・mm)

荷重		モーメント	
		主管	分岐管
1	死荷重		
2	異物荷重*		
3	差圧		
4	S R V 荷重		
5	プールのスウェル (気泡形成)		
6	蒸気凝縮 (CO)		
7	チャギング (CH)		

注記\*：異物による荷重は死荷重に含めて計算している。

#### 4.4.2 フランジの計算方法

##### (1) 応力の計算方法

ストレーナ部ティーのストレーナやストレーナ取付部コネクタと取り付けるフランジは、一般的なフランジとは異なりガスケットを使用しない。そこで取付フランジを以下のようにモデル化し、応力評価を行う。

取付フランジを外周（ボルト穴中心円直径）が固定された平板と考え、表 4-10 に示すモーメントが中心部に作用すると考える。この場合の発生応力は、引用文献(1)より、図 4-3 に示す計算モデルで下記の計算式より求める。

$$\sigma_r = \frac{\beta \cdot M_{fmax}}{a \cdot t^2}$$

ここに、 $\sigma_r$  : 曲げ応力 (MPa)

$M_{fmax}$  : 表 4-10 に示す最大モーメント (N・mm)

$a$  : ボルト穴中心円半径 =  ÷ 2 =  (mm)

$b$  : フランジ内半径 =  (mm)

$t$  : フランジ板厚 =  (mm)

$\beta$  :  $b/a$  (= ) から決まる計算上の係数 =

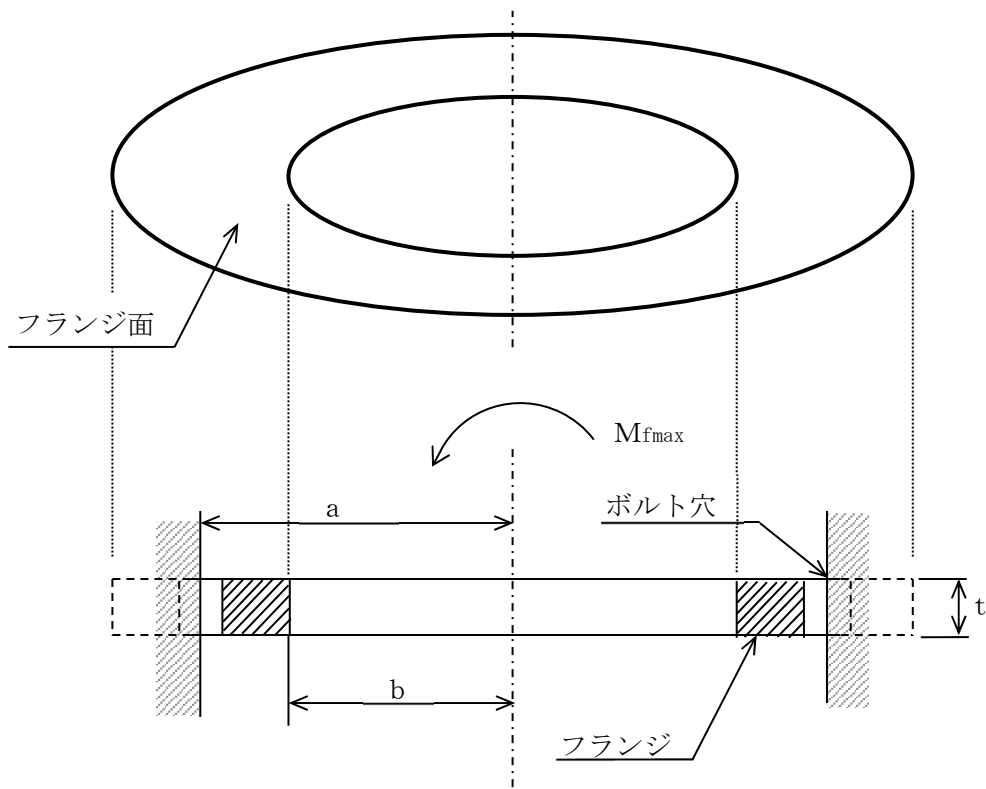


図 4-3 フランジ断面の計算モデル

(2) 応力解析に用いるモーメント

フランジの設計荷重は、ティーのストレナ及びコネクタとの取合い部における最大モーメントを用いる。算出した最大モーメントを表 4-10 に示す。ここでの最大モーメントとは、ティーのストレナ及びコネクタとの取合い部におけるフランジに対して面外方向の曲げモーメントとし、応答解析により得られたモーメントを用いる。フランジの面内方向のモーメント（ねじりモーメント）は、フランジの面内剛性が大きいいため、ここでは評価対象としない。

表 4-10 フランジの設計荷重

(単位：N・mm)

荷重		最大モーメント $M_{fmax}$
1	死荷重	
2	異物荷重*	
3	差圧	
4	S R V 荷重	
5	プールスウェル（気泡形成）	
6	蒸気凝縮（CO）	
7	チャギング（CH）	

注記\*：異物による荷重は死荷重に含めて計算している。

#### 4.5 計算条件

応力解析に用いる自重及び荷重は、本計算書の「4.2 荷重の組合せ及び許容応力」及び「4.4 計算方法」に示す。

#### 4.6 応力の評価

「4.5 計算条件」で求めた応力が表 4-3, 表 4-4, 表 4-5 及び表 4-6 を用いて算出される許容応力以下であること。

### 5. 評価結果

#### 5.1 重大事故等対処設備としての評価結果

ティーの重大事故等時の状態を考慮した場合の評価結果を以下に示す。発生値は許容限界を満足していることを確認した。

##### (1) 重大事故等時に対する評価

重大事故等時に対する応力評価結果を表 5-1, 表 5-2 に示す。

なお、各評価点における計算応力は表 4-2 に示す荷重の組合せのうち、発生値が最も高い評価を記載している。

表 5-1 設計・建設規格に基づく重大事故等時に対する評価結果 (D + P<sub>SAD</sub> + M<sub>SAD</sub>)

評価対象設備	評価部位	運転状態	応力分類	重大事故等時		
				計算応力 (MPa)	許容応力 (MPa)	荷重組合せ
ストレーナ部ティー	ティー	V (S)	一次応力	$S_{prn} = 102$	185	SA-3
	フランジ	V (S)	一次応力	$\sigma_r = 70$	216	SA-3

表 5-2 告示第 501 号に基づく重大事故等時に対する評価結果 (D + P<sub>SAD</sub> + M<sub>SAD</sub>)

評価対象設備	評価部位	運転状態	応力分類	許容応力状態 V		
				計算応力 (MPa)	許容応力 (MPa)	荷重組合せ
ストレーナ部ティー	ティー	V (S)	一次応力	$S_{prn} = 43$	123	SA-3
	フランジ	V (S)	一次応力	$\sigma_r = 70$	144	SA-3

### 6. 引用文献

#### (1) WARREN C. YOUNG

“ROARK'S FORMULAS for Stress and Strain” 7th Edition