

補足説明資料 16-4

16条

燃料体等の取扱施設及び貯蔵施設

除熱機能に関する説明資料

## 目 次

1. 要求事項 .....	1
2. 要求事項への適合性 .....	4
3. 使用する解析コード .....	30
4. 参考文献 .....	33
別紙 1 除熱解析のモデル化及び解析条件について	
別紙 2 除熱評価における貯蔵姿勢の影響について	
別紙 3 蓋部の金属部への衝突が生じない設置方法（横置き）の除熱評価における貯蔵場所の影響について	

## 1. 要求事項

発電用原子炉施設に係る特定機器の設計の型式証明申請において、兼用キャスクの除熱機能に関する要求事項は、以下のとおりである。

### (1) 設置許可基準規則要求事項

#### a. 設置許可基準規則第 16 条第 4 項二号

- ・使用済燃料の崩壊熱を適切に除去することができるものとする。

#### b. 設置許可基準規則解釈別記 4 第 16 条 3 項

- ・第 16 条第 4 項第 2 号に規定する「崩壊熱を適切に除去することができる」とは、第 5 項に規定するもののほか、貯蔵事業許可基準規則解釈第 6 条並びに第 17 条第 1 項第 2 号（貯蔵建屋を設置する場合に限る。）及び第 3 号に規定する金属キャスクの設計に関する基準を満たすことをいう。

##### ▶ 貯蔵事業許可基準規則解釈第 6 条

第 6 条に規定する「崩壊熱を適切に除去できるもの」とは、以下の設計をいう。

- 一 使用済燃料の温度を、被覆管のクリープ破損及び被覆管の機械的特性の低下を防止する観点から制限される値以下に維持できる設計であること。
- 二 金属キャスクの温度を、基本的安全機能を維持する観点から制限される値以下に維持できる設計であること。
- 三 貯蔵建屋（使用済燃料貯蔵施設において金属キャスク等を収納する建物をいう。以下同じ。）は、金属キャスクの除熱機能を阻害しない設計であること。また、貯蔵建屋の給排気口は積雪等により閉塞しない設計であること。
- 四 使用済燃料を金属キャスクに収納するに当たっては、除熱機能に関する評価で考慮した使用済燃料の燃焼度に応じた配置の条件又は範囲を逸脱しないよう必要な措置が講じられること。

##### ▶ 貯蔵事業許可基準規則解釈第 17 条第 1 項

第 1 項に規定する「適切に監視することができる」とは、以下の設計をいう。

- 二 貯蔵建屋内の雰囲気温度が異常に上昇しないことを監視できること。
- 三 使用済燃料及び金属キャスクの温度が制限される値以下に維持されていることを評価するために必要なデータを測定等により取得できること。

#### c. 設置許可基準規則解釈別記 4 第 16 条 5 項

- ・第 16 条第 2 項第 1 号ハ及び同条第 4 項各号を満たすため、兼用キャスクは、当該兼用キャスクを構成する部材及び使用済燃料の経年変化を考慮した上で、使用済燃料の健全性を確保する設

計とすること。ここで、「兼用キャスクを構成する部材及び使用済燃料の経年変化を考慮した上で、使用済燃料の健全性を確保する設計」とは、以下を満たす設計をいう。

- ・設計貯蔵期間を明確にしていること。
- ・設計貯蔵期間中の温度、放射線等の環境条件下での経年変化を考慮した材料及び構造であること。

(2) 原子力発電所敷地内での輸送・貯蔵兼用乾式キャスクによる使用済燃料の貯蔵に関する審査ガイド確認事項

原子力発電所敷地内での輸送・貯蔵兼用乾式キャスクによる使用済燃料の貯蔵に関する審査ガイド（以下、「審査ガイド」という）の確認事項として、「2.安全機能の確保 2.3 除熱機能」には、以下のように記載されている。

【審査における確認事項】

『

- (1) 設計上想定される状態において、使用済燃料の崩壊熱を適切に除去することができること。

』

【確認内容】

『

以下を踏まえ除熱設計が妥当であること。

1) 使用済燃料の崩壊熱評価

使用済燃料の崩壊熱は、検証され適用性が確認された燃焼計算コードを使用して求めること。また、燃料型式、燃料体の実形状、燃焼度、濃縮度、冷却年数等を条件として計算した核種の生成及び崩壊から発熱量として求めること。

2) 兼用キャスク各部の温度評価

- a. 兼用キャスクの各部の温度は、検証され適用性が確認された伝熱解析コードを使用して求めること。また、使用済燃料の崩壊熱、外部からの入熱及び兼用キャスク周囲の温度を条件とし、及び兼用キャスクの実形状を適切にモデル化すること。
- b. 安全機能及び兼用キャスクの構造強度を維持する観点から、a. で求めた温度は、設計上想定される状態において、兼用キャスクの構成部材が健全性を保つ範囲に収まること。ここで、「健全性を保つ範囲」とは、兼用キャスクの各部の安全機能を維持する構造健全性及び性能を維持できる温度の範囲をいう。

3) 燃料被覆管の温度評価

- a. 燃料被覆管の温度は、検証され適用性が確認された伝熱解析コードを使用して求めること。また、1) で求めた使用済燃料の崩壊熱と 2) で求めた兼用キャスクの各部の温度を条件とし、使用済燃料集合体、バスケット等の実形状を適切にモデル化すること。
- b. 燃料被覆管のクリープ破損及び機械的特性の低下を防止する観点から、a. で求めた温度は、設計上想定される状態において、制限される範囲に収まること。ここで、「制限される範囲」とは、燃料被覆管の構造健全性を維持できる温度の範囲をいう。

4) 貯蔵建屋の除熱評価

- ① 貯蔵建屋を設置する場合は、兼用キャスクの除熱機能を阻害しないこと。  
また、貯蔵建屋の給排気口は積雪等により閉塞しないこと。
- ② 貯蔵建屋を設置する場合であって、放水による冷却等応急復旧による除熱機能の回復を期待するときには、その実施に係る体制を適切に整備すること。

』

## 2. 要求事項への適合性

P.2 で定義する審査ガイドでは、兼用キャスクの有する安全機能（臨界防止機能、遮蔽機能、除熱機能及び閉じ込め機能）に係る設計の基本方針の妥当性を確認することが定められており、MSF-24P 型の除熱機能については、以下のとおり審査ガイドの確認内容に適合している。

### [確認内容]

#### 1) 使用済燃料の崩壊熱評価

使用済燃料の崩壊熱は、検証され適用性が確認された燃焼計算コードを使用して求めること。また、燃料型式、燃料体の実形状、燃焼度、濃縮度、冷却年数等を条件として計算した核種の生成及び崩壊から発熱量として求めること。

#### 2) 兼用キャスク各部の温度評価

- a. 兼用キャスクの各部の温度は、検証され適用性が確認された伝熱解析コードを使用して求めること。また、使用済燃料の崩壊熱、外部からの入熱及び兼用キャスク周囲の温度を条件とし、及び兼用キャスクの実形状を適切にモデル化すること。
- b. 安全機能及び兼用キャスクの構造強度を維持する観点から、a. で求めた温度は、設計上想定される状態において、兼用キャスクの構成部材が健全性を保つ範囲に収まること。ここで、「健全性を保つ範囲」とは、兼用キャスクの各部の安全機能を維持する構造健全性及び性能を維持できる温度の範囲をいう。

#### 3) 燃料被覆管の温度評価

- a. 燃料被覆管の温度は、検証され適用性が確認された伝熱解析コードを使用して求めること。また、1) で求めた使用済燃料の崩壊熱と 2) で求めた兼用キャスクの各部の温度を条件とし、使用済燃料集合体、バスケット等の実形状を適切にモデル化すること。
- b. 燃料被覆管のクリープ破損及び機械的特性の低下を防止する観点から、a. で求めた温度は、設計上想定される状態において、制限される範囲に収まること。ここで、「制限される範囲」とは、燃料被覆管の構造健全性を維持できる温度の範囲をいう。

### (1) 除熱機能に関する構造

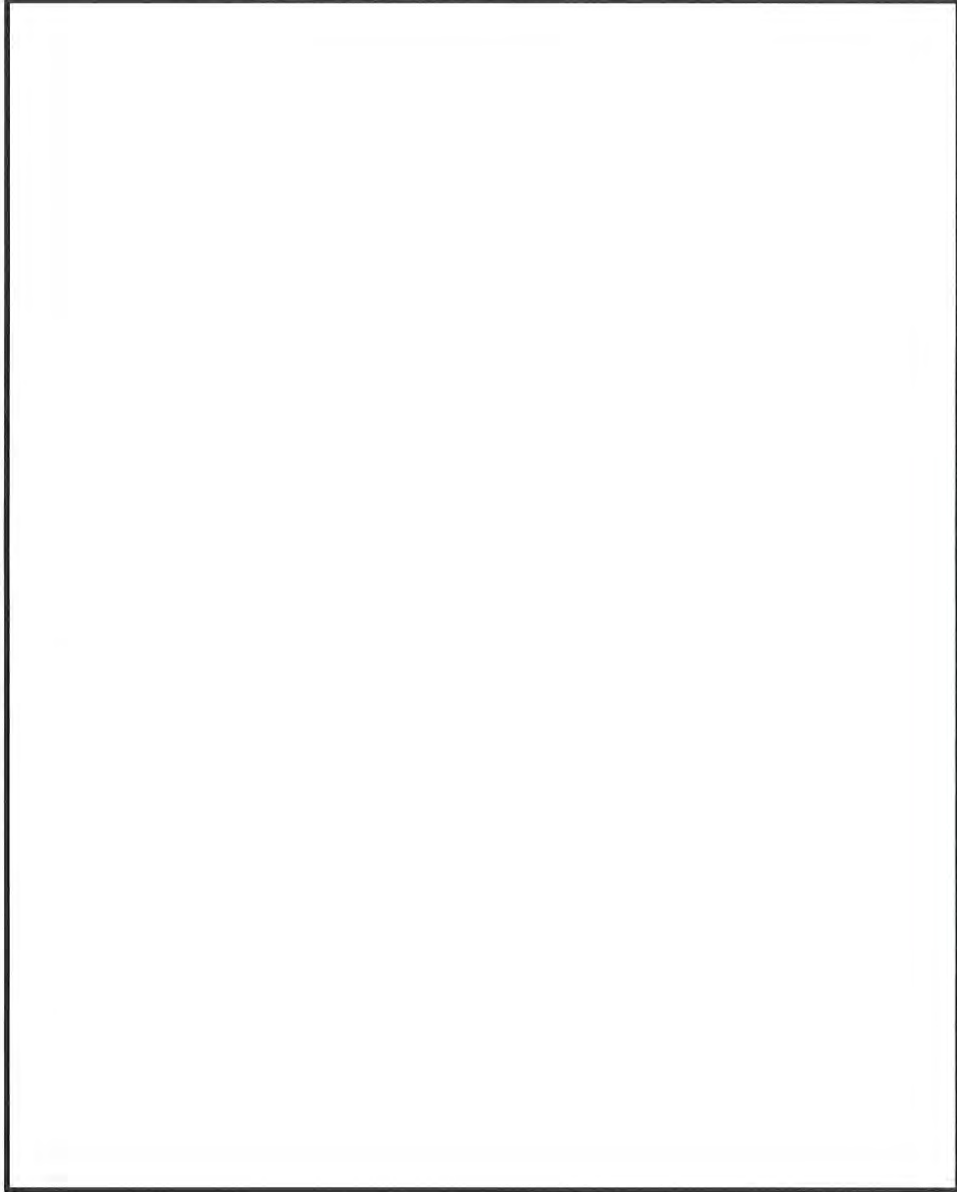
MSF-24P 型は、使用済燃料から発生する崩壊熱を熱伝導及びびく射により兼用キャスクの外表面に伝え、対流及びびく射により周囲の空気等に伝達する。MSF-24P 型の除熱構造図を第 1 図に示す。

兼用キャスク貯蔵施設における使用済燃料の崩壊熱の主要な伝熱形態は次のとおりである（第 2 図参照）。

- a) 崩壊熱は、使用済燃料の被覆管表面からヘリウムガスを介した熱伝導及びびく射によりバスケットへ伝えられる。
- b) バスケットに伝えられた熱は、バスケット内の熱伝導によりバスケット外周部へ伝えられる。
- c) バスケット外周部に伝えられた熱は、バスケット外表面からヘリウムガスを介した熱伝導及びびく射

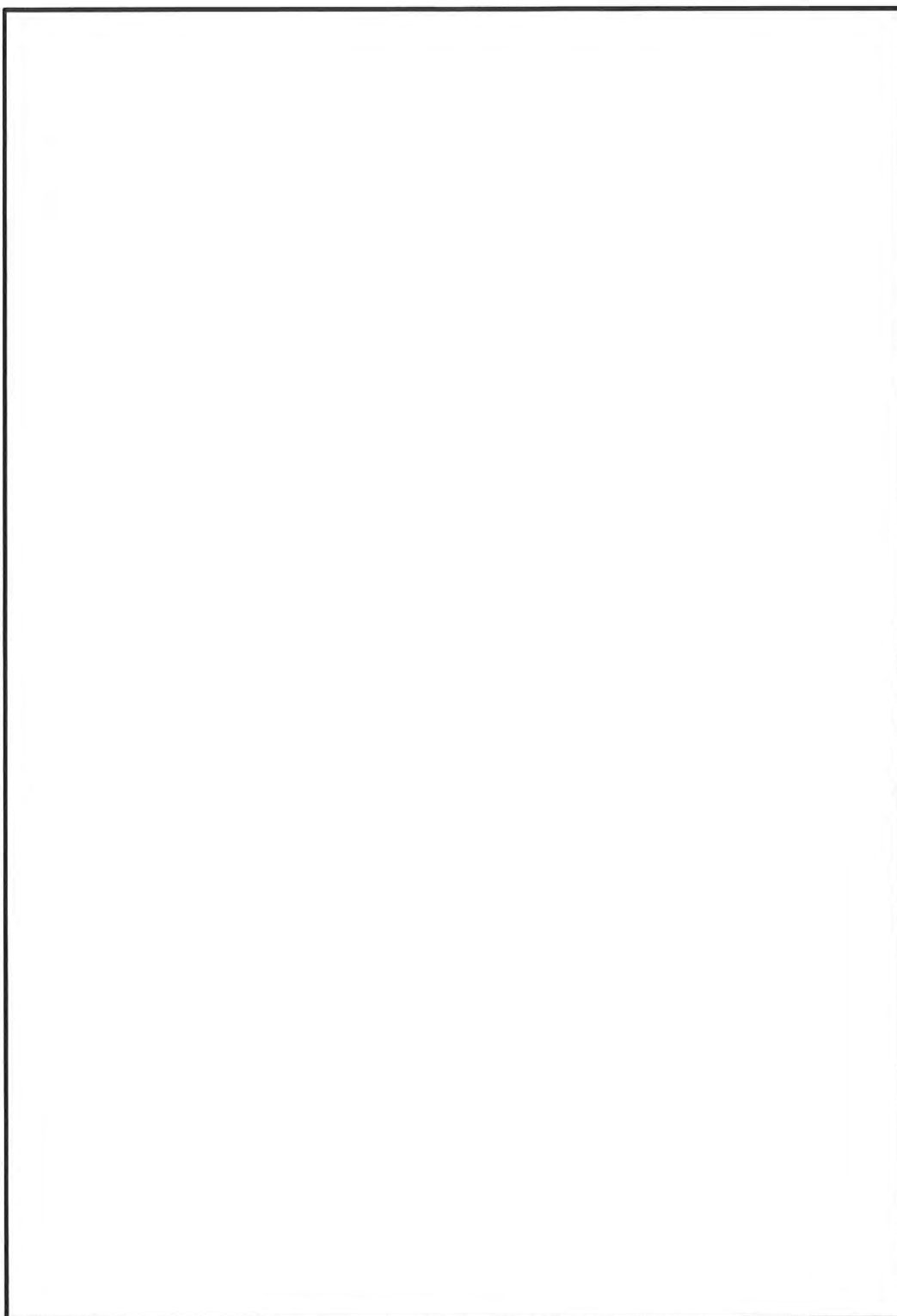
射により兼用キャスク本体内面へ伝えられる。

- d) 兼用キャスク本体内面に伝えられた熱は、熱伝導により兼用キャスク本体外面へ伝えられる。
- e) 兼用キャスク本体外面へ伝えられた熱は、兼用キャスク本体外面の対流により兼用キャスク周囲の空気へ伝えられる。また、貯蔵建屋内で貯蔵する場合は、貯蔵兼用キャスク本体外面のふく射により貯蔵建屋に伝えられる。

<p>概要図</p>	
<p>主な材料</p>	<ul style="list-style-type: none"> <li>・ 胴 : 炭素鋼</li> <li>・ 外筒 : 炭素鋼</li> <li>・ バスケットプレート : アルミニウム合金</li> <li>・ バスケットサポート : アルミニウム合金</li> <li>・ 中性子吸収材 : ほう素添加アルミニウム合金</li> <li>・ 中性子遮蔽材 : レジン</li> <li>・ 伝熱フィン : 銅</li> </ul>

第1図 MSF-24P 型の除熱構造





第2図 MSF-24P 型の伝熱形態

## (2) 除熱機能に関する評価

MSF-24P 型の除熱解析は第 3 図に示す除熱解析フローに従って行う。なお、除熱解析に用いる解析コードは 3. に示すとおり検証され、適用性が確認されている。

### a. 使用済燃料の崩壊熱評価方法

使用済燃料の崩壊熱量は、第 1 表に示す使用済燃料集合体の型式、燃焼度、濃縮度、冷却期間等を条件に燃焼計算コード ORIGEN2 を使用して求められる。

ここで、使用済燃料集合体の燃焼度分布を考慮して、最大崩壊熱量 (15.8kW) を上回る崩壊熱量 (以下「設計崩壊熱量」という。) を次のとおり設定する (第 4 図参照)。

$$\begin{aligned} \text{[設計崩壊熱量]} &= \text{[燃料集合体 (平均燃焼度}^{(\text{注}1)}) \text{ 1 体当たりの崩壊熱量} \\ &\quad \text{(PF}^{(\text{注}2)} \text{ 考慮有り)]} \times 1.05^{(\text{注}3)} \times \text{[収納体数]} \end{aligned}$$

使用済燃料の崩壊熱量計算に用いる計算条件及び計算結果を第 2 表に示す。第 2 表より、17×17 燃料及び 15×15 燃料のそれぞれについて、崩壊熱量の最も高い 17×17 燃料 48,000MWd/t 型 (A 型) 及び 15×15 燃料 48,000MWd/t 型 (A 型) を評価対象とする。

17×17 燃料 39,000MWd/t 型 (A 型/B 型) の最大崩壊熱量は、17×17 燃料 48,000MWd/t 型 (A 型) の平均燃焼度 (44,000MWd/t) に対する崩壊熱量より低いため、17×17 燃料 39,000MWd/t 型の収納位置に制限を設けない。

15×15 燃料 39,000MWd/t 型 (A 型/B 型) の最大崩壊熱量は、15×15 燃料 48,000MWd/t 型 (A 型) の平均燃焼度 (44,000MWd/t) に対する崩壊熱量より低いため、15×15 燃料 39,000MWd/t 型の収納位置に制限を設けない。

MSF-24P 型の熱解析における収納物条件を第 3 表に示す。

(注 1) 平均燃焼度とは、金属キャスク 1 基当たりに収納される使用済燃料集合体の燃焼度の平均値を示す。

(注 2) PF (ピーキングファクター) とは、使用済燃料集合体の軸方向燃焼度の平均値に対する燃焼度の比を包含する燃焼度分布を示す。

(注 3) ORIGEN2 コードの計算結果に 5% の不確かさを考慮する。

第1表 使用済燃料集合体の仕様

項目		仕様							
種類		17×17 燃料				15×15 燃料			
		48,000MWd/t 型		39,000MWd/t 型		48,000MWd/t 型		39,000MWd/t 型	
		A型	B型	A型	B型	A型	B型	A型	B型
形状	燃料集合体幅 (mm)	約 214				約 214			
	全長 (mm)	約 4,100				約 4,100			
質量 (kg)		約 680				約 670			
燃料集合体1体の仕様	初期濃縮度 (wt%以下)	4.2		3.7		4.1		3.5	
	最高燃焼度 (MWd/t 以下)	48,000		39,000		48,000		39,000	
	冷却期間 (年以上)	15	17	15	17	15	17	15	17
MSF-24型1基当たりの仕様	収納体数 (体)	24				24			
	平均燃焼度 (MWd/t 以下)	44,000				44,000			
	崩壊熱量 (kW 以下)	15.8				15.8			

第2表(1/2) 崩壊熱量計算条件及び結果

使用済燃料集合体の種類		17×17 燃料			
		48,000Mwd/t 型		39,000Mwd/t 型	
		A型	B型	A型	B型
計算条件	最高燃焼度 (MWD/t)	48,000		39,000	
	平均燃焼度 (MWD/t)	44,000			
	比出力 (MW/t)	[Redacted]			
	照射期間 (日)				
	濃縮度 (%) (注1)				
	冷却期間 (年)	15	17	15	17
	ウラン質量 (kg)	[Redacted]			
	(上部)				
ピーキングファクター (注2)					
(下部)					
計算結果	燃料集合体 1体当たりの崩壊熱量 (W)	754.0 (平均燃焼度)	719.2 (平均燃焼度)	657.4 (最高燃焼度)	627.2 (最高燃焼度)
	収納体数 (体)	24			
	MSF-24P 型1基当たりの 設計崩壊熱量 (kW) (注3)	18.1			

(注1) 収納される使用済燃料集合体の最小値を用いる。

(注2) ノードは燃料有効部を軸方向に48分割したものである。

(注3) 除熱設計では、ピーキングファクターを考慮した崩壊熱量から計算した設計崩壊熱量を用いる。

第2表(2/2) 崩壊熱量計算条件及び結果

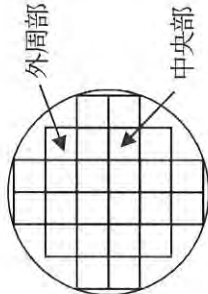
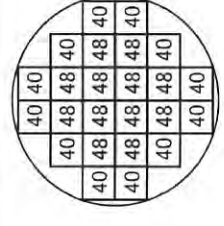
使用済燃料集合体の種類		15×15 燃料			
		48,000Mwd/t 型		39,000Mwd/t 型	
		A型	B型	A型	B型
計算条件	最高燃焼度 (MWD/t)	48,000		39,000	
	平均燃焼度 (MWD/t)	44,000			
	比出力 (MW/t)	[Redacted]			
	照射期間 (日)				
	濃縮度 (%) (注1)				
	冷却期間 (年)				
	ウラン質量 (kg)	470			
	(上部)	[Redacted]			
ピーキングファクター (注2)					
(下部)					
計算結果	燃料集合体 1体当たりの崩壊熱量 (W)	755.0 (平均燃焼度)	720.3 (平均燃焼度)	656.1 (最高燃焼度)	626.1 (最高燃焼度)
	収納体数 (体)	24			
	MSF-24P 型1基当たりの 設計崩壊熱量 (kW) (注3)	18.1			

(注1) 収納される使用済燃料集合体の最小値を用いる。

(注2) ノードは燃料有効部を軸方向に48分割したものである。

(注3) 除熱設計では、ピーキングファクターを考慮した崩壊熱量から計算した設計崩壊熱量を用いる。

第3表(1/2) 除熱解析における収納物条件概要

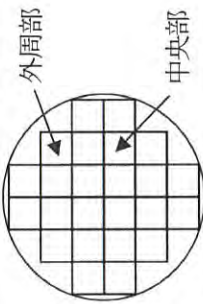
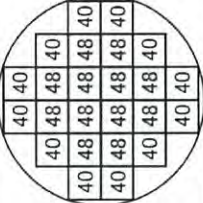
項目	17×17 燃料			
	キヤスク収納位置制限		解析条件	
	中央部	外周部	中央部	外周部
収納物仕様	種類	48,000MWd/t型 (A型・B型)	48,000MWd/t型 (A型・B型)	48,000MWd/t型 (A型)
	初期濃縮度 (wt%)	≤4.2		
	ウラン重量 (kg)			
	最高燃焼度 (GWd/t) (燃料集合体平均)	≤48	≤44	48 40 <sup>(注1)</sup>
	冷却期間(年)	A型: ≥15 B型: ≥17		15
バーナブル ポイズン集合体 の仕様	最高燃焼度 (GWd/t)	≤90	—	— <sup>(注2)</sup>
	冷却期間(年)	≥15	—	— <sup>(注2)</sup>
MSF-24P型 1基当たりの仕様	平均燃焼度 (GWd/t)	≤44		44
配置 <sup>(注3)</sup>				

(注1) 本値は外周部の燃料集合体における燃焼度の相当値である。外周部に入力する崩壊熱量は、MSF-24P型の総崩壊熱量が平均燃焼度の崩壊熱量×収納体数(24体)となるように調整した値である。

(注2) バーナブルポイズン集合体は伝熱体となるため、装荷しない場合を想定しモデル化しない。

(注3) 数値は燃焼度 (GWd/t) を示す。

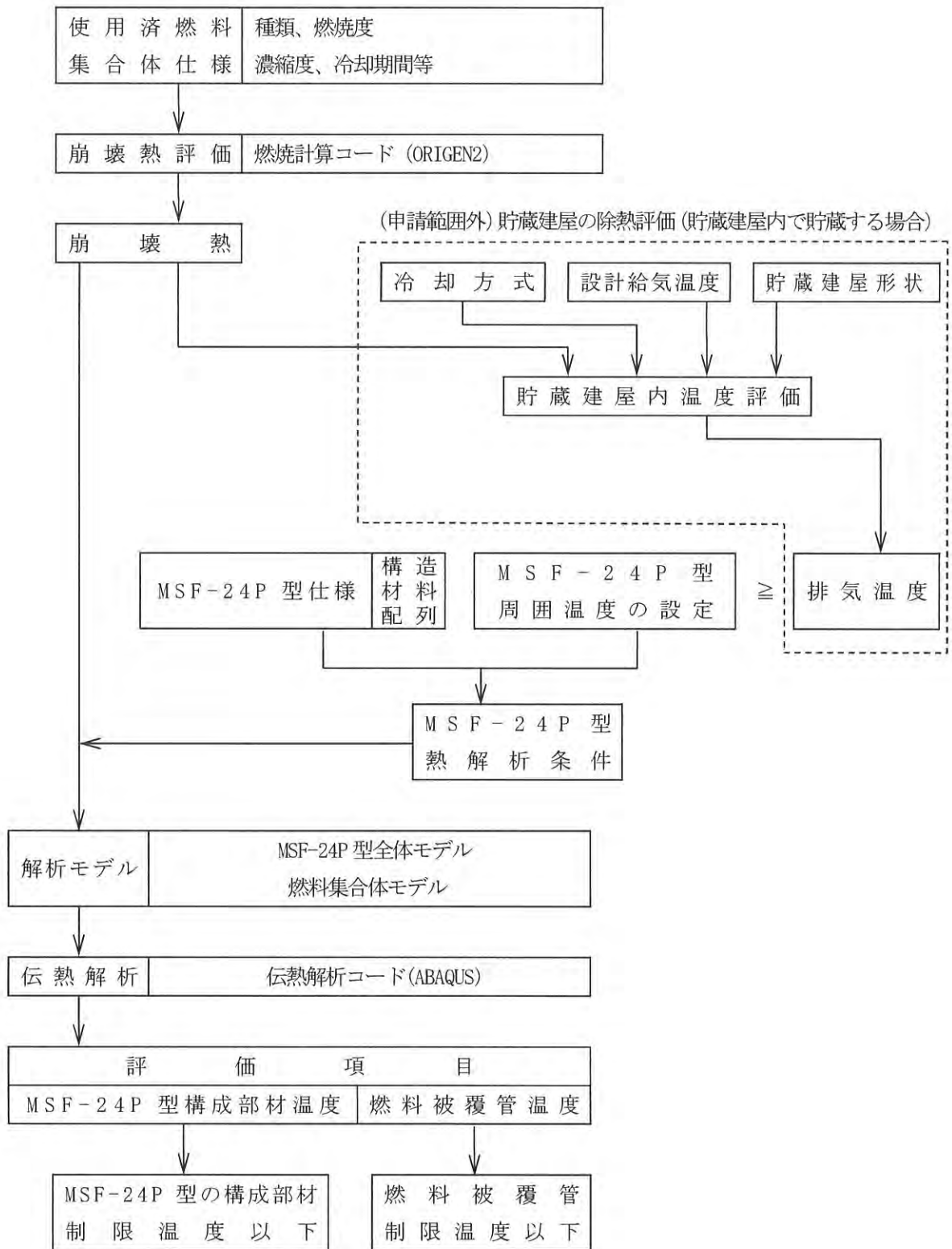
第3表(2/2) 除熱解析における収納物条件概要

項目	15×15燃料		解析条件		
	中央部	外周部	中央部	外周部	
収納物仕様	種類	48,000MWd/t型 (A型・B型)	48,000MWd/t型 (A型・B型)	48,000MWd/t型 (A型)	
	燃料集合体 1体の仕様	初期濃縮度 (wt.%) ウラン重量(kg) 最高燃焼度 (GWd/t) (燃料集合体平均)	≤4.1 [ ]	[ ]	
	バーナブル ポイズン集合体 の仕様	冷却期間(年)	≤48	≤44	48 40 <sup>(注1)</sup>
		最高燃焼度 (GWd/t)	A型: ≥15 B型: ≥17	—	15
	MSF-24P型 1基当たりの仕様	冷却期間(年)	≤90	—	— <sup>(注2)</sup>
		平均燃焼度 (GWd/t)	≥15	—	— <sup>(注2)</sup>
	配置 <sup>(注3)</sup>	平均燃焼度 (GWd/t)	≤44	≤44	44
					

(注1) 本値は外周部の燃料集合体における燃焼度の相当値である。外周部に入力する崩壊熱量は、MSF-24P型の総崩壊熱量が平均燃焼度の崩壊熱量×収納体数(24体)となるように調整した値である。

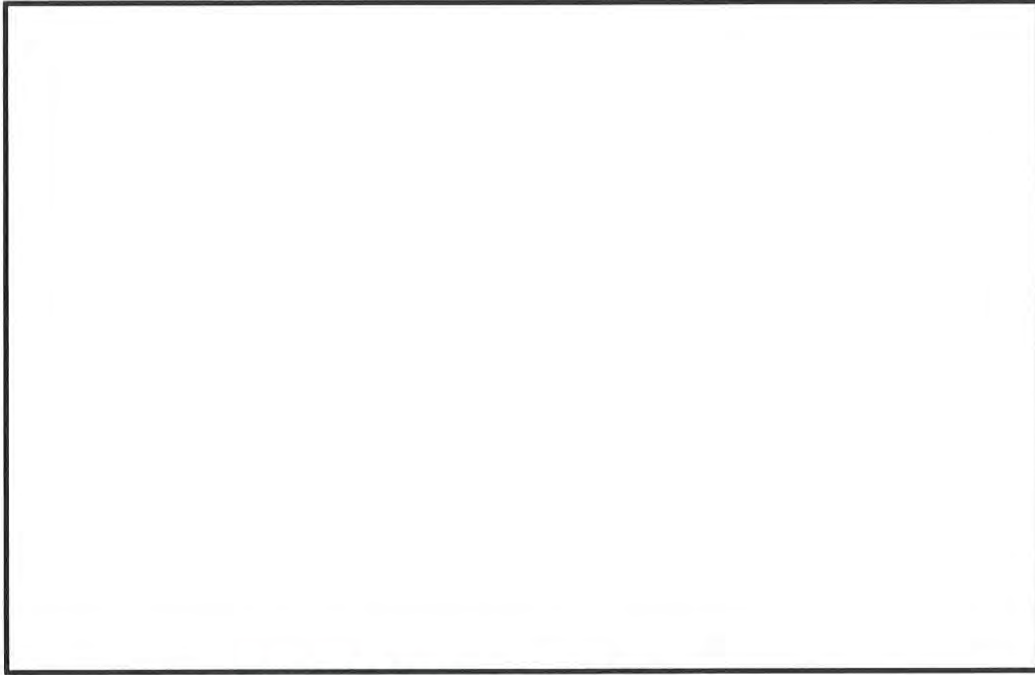
(注2) バーナブルポイズン集合体は伝熱体となるため、装荷しない場合を考慮しモデル化しない。

(注3) 数値は燃焼度 (GWd/t) を示す。



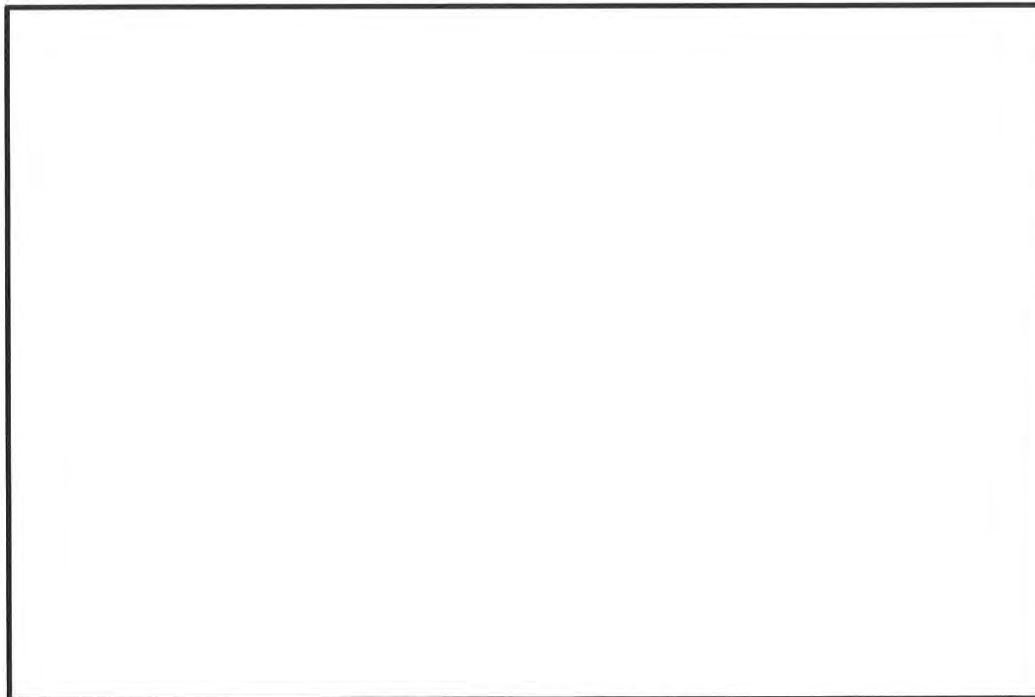
第3図 除熱解析フロー





(注) 使用済燃料集合体 24 体分の崩壊熱量を示す。

(17×17 燃料)



(注) 使用済燃料集合体 24 体分の崩壊熱量を示す。

(15×15 燃料)

第4図 使用済燃料集合体（燃料有効部）の軸方向崩壊熱量分布

## b. 兼用キャスク構成部材及び燃料被覆管の温度評価方法

MSF-24P 型の構成部材の各部温度は、使用済燃料の崩壊熱、周囲の兼用キャスク（MSF-24P 型を想定）からのふく射熱及び周囲温度等を条件として、MSF-24P 型の実形状を三次元でモデル化し、伝熱解析コード ABAQUS を使用して求める。

燃料被覆管の温度は、使用済燃料の崩壊熱とバスケットの温度を条件として、燃料集合体の径方向断面の二次元モデルを用い、伝熱解析コード ABAQUS を使用して求める。

除熱解析の詳細を別紙 1 に示す。また、除熱解析は別紙 2 に示すように、“蓋部の金属部への衝突が生じない設置方法（縦置き①）”及び“基礎等に固定する設置方法（縦置き②）”（以下、（縦置き①）及び（縦置き②）をまとめて「縦置き」という。）に比べ温度が高くなる“蓋部の金属部への衝突が生じない設置方法（横置き）”（以下、「横置き」という。）を対象とし、屋外貯蔵時の条件を代表として評価する。なお、横置きにおける貯蔵場所（屋外又は貯蔵建屋内）の影響は別紙 3 に示すとおり小さい。

### ①解析モデル

除熱解析モデルは以下の 2 つのモデルである。

- ・ MSF-24P 型熱解析モデル  
：三次元 180° 対称全体モデル（以下「全体モデル」という。）
- ・ 燃料被覆管熱解析モデル  
：燃料集合体モデル（17×17 燃料及び 15×15 燃料）

MSF-24P 型における各解析モデルの形状図及び要素分割図を第 5 図～第 8 図に示す。

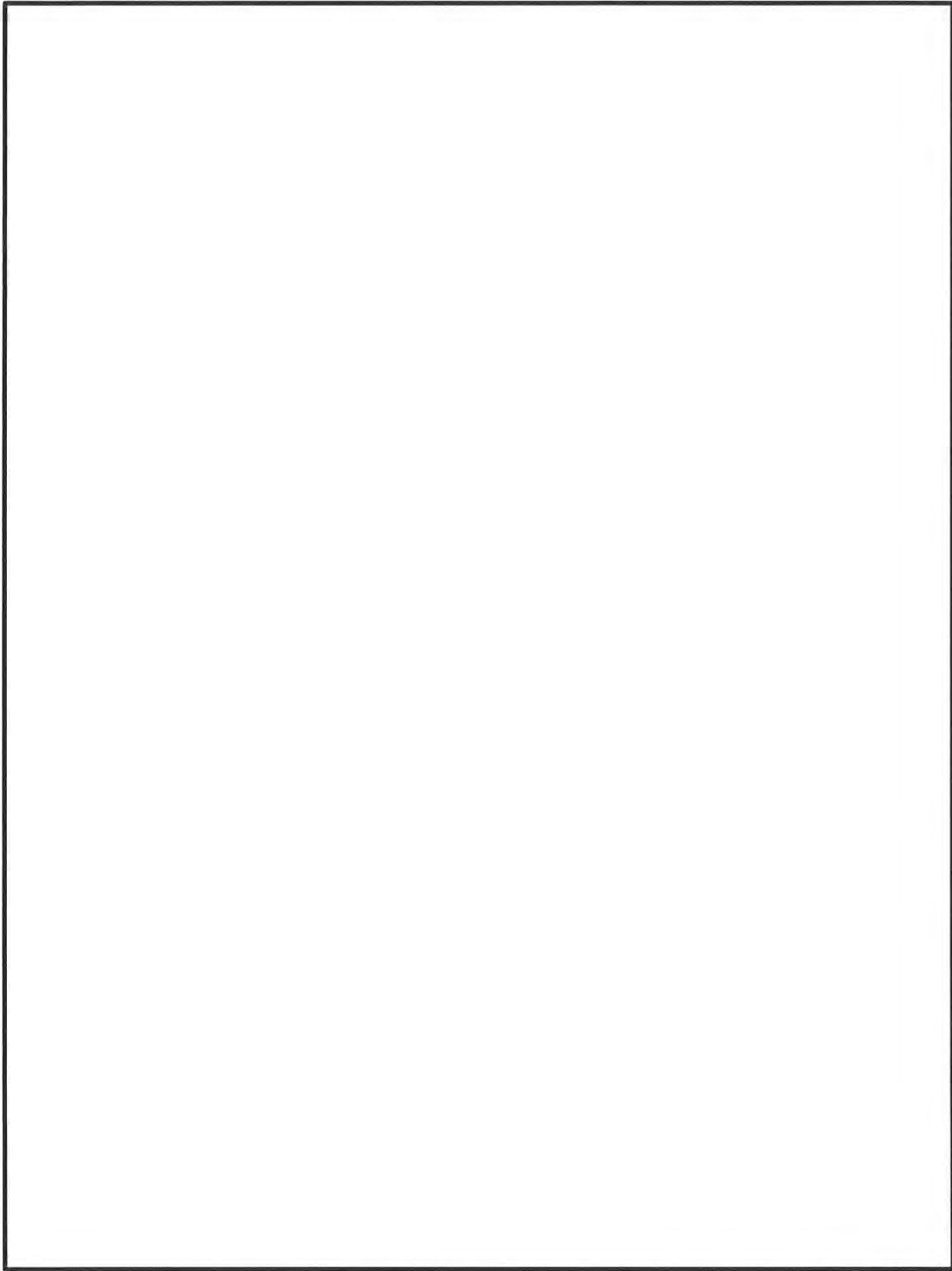
各解析モデルで評価する部位は次のとおりである。

- ・ 全体モデル……………胴、外筒、蓋部、中性子遮蔽材（蓋部、底部、側部）、  
金属ガスケット、バスケット、トラニオン、緩衝体
- ・ 燃料集合体モデル…燃料被覆管

### ②境界条件

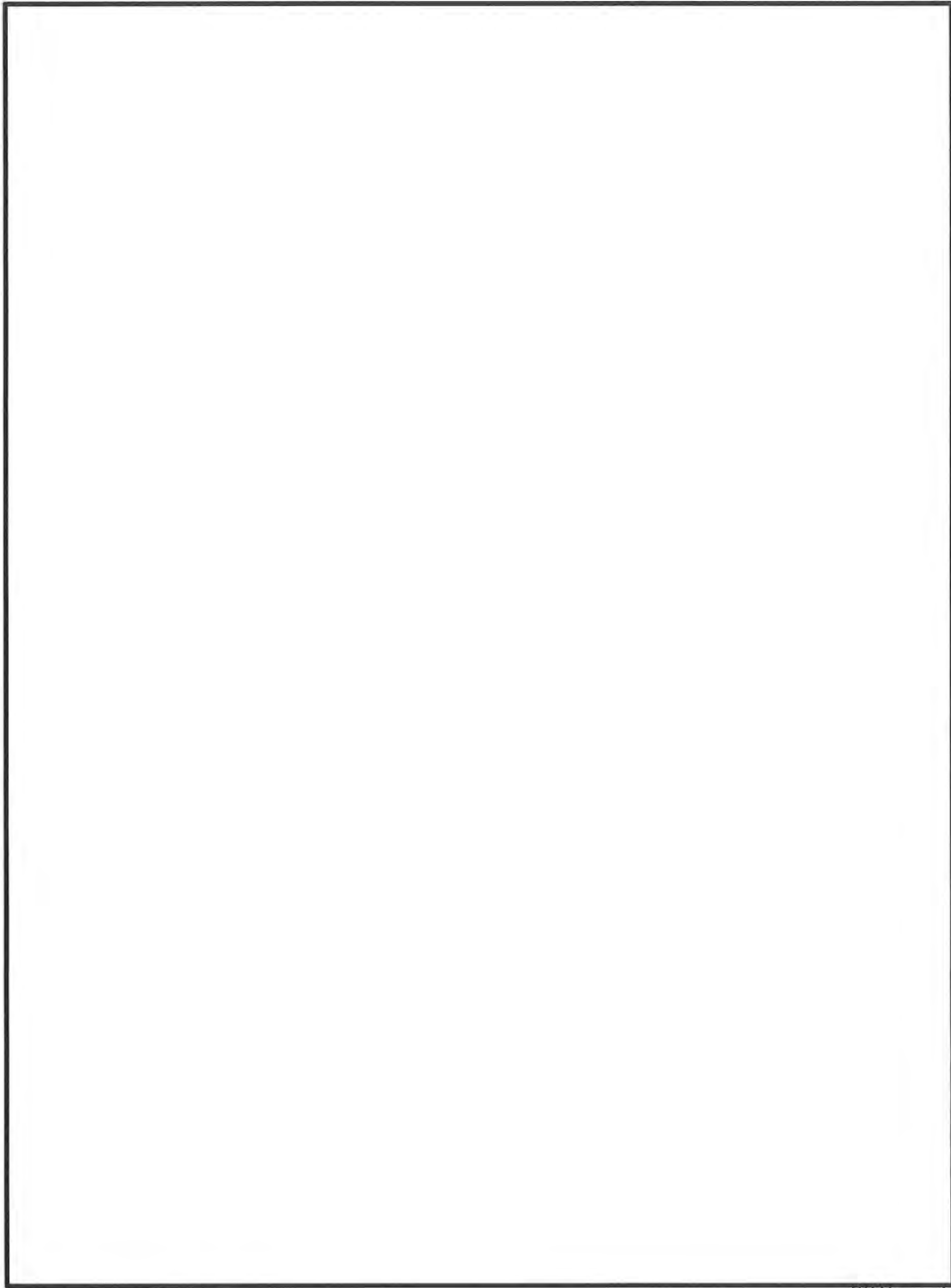
MSF-24P 型周囲の環境として、以下の条件を用いる。

- ・ 貯蔵姿勢・場所 : 横置き・屋外貯蔵
- ・ 周囲温度 : 38℃
- ・ 環境条件 : 太陽熱放射あり



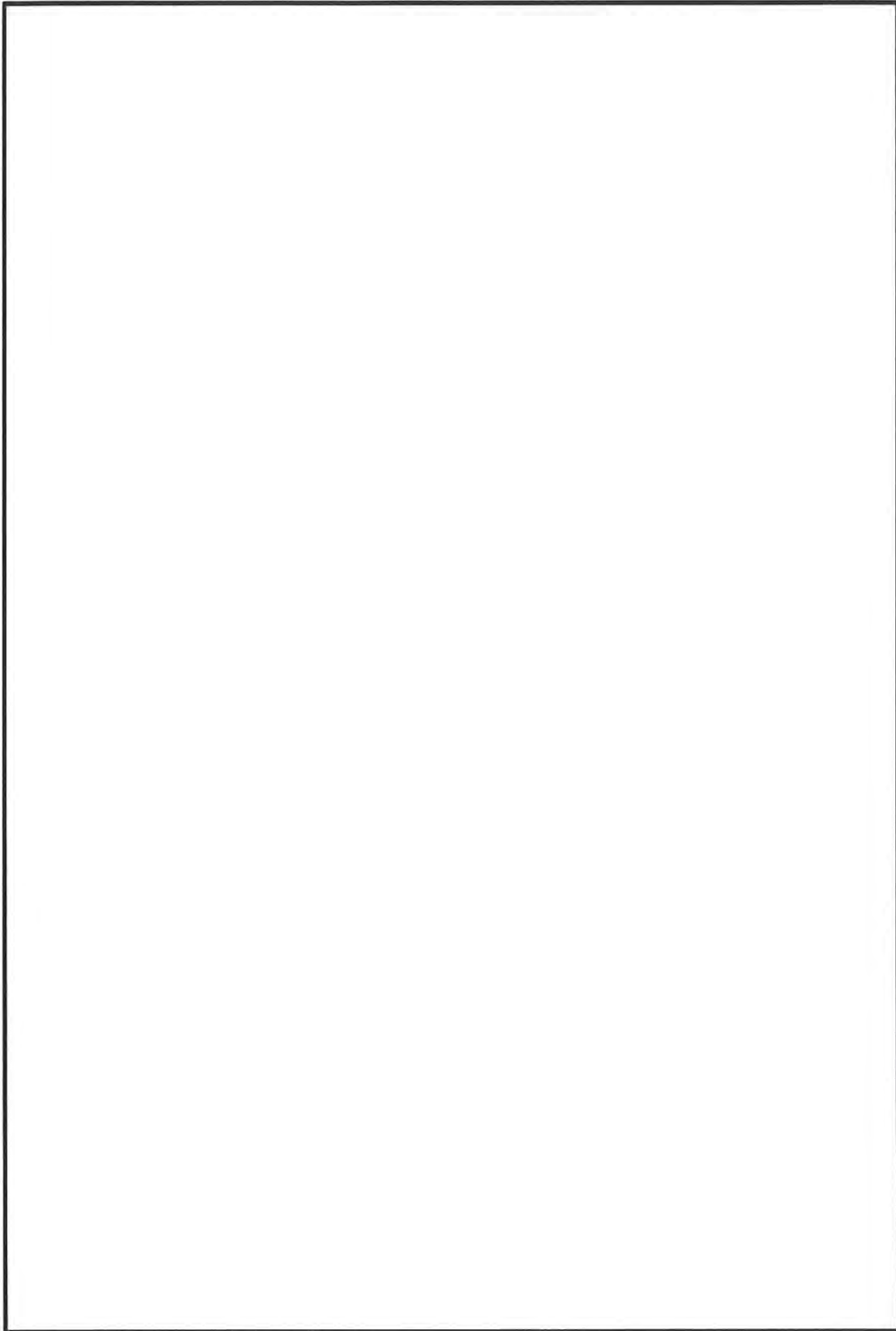
(単位 : mm)

第5図(1/2) MSF-24P 型全体モデル形状図 (縦断面図)  
(17×17 燃料収納時)



(単位：mm)

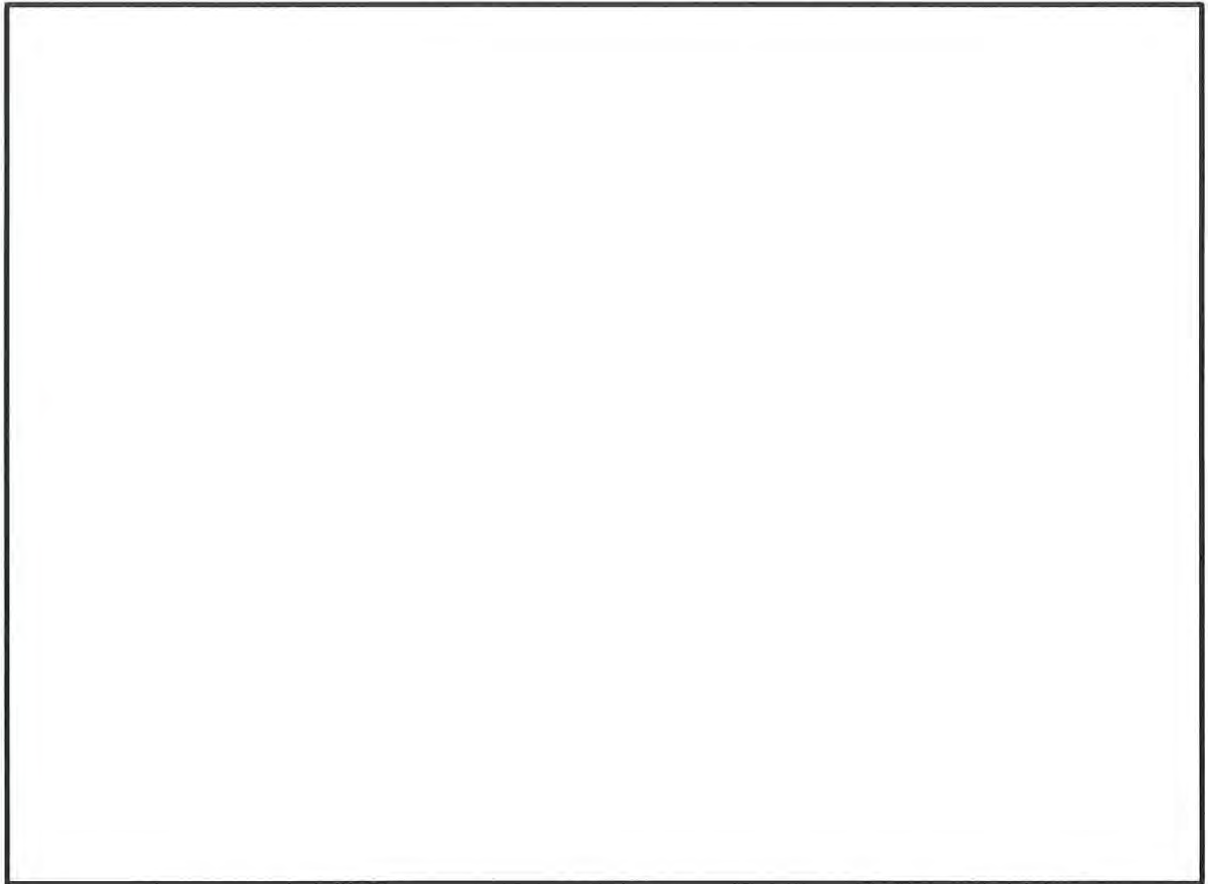
第5図(2/2) MSF-24P 型全体モデル形状図 (縦断面図)  
(15×15 燃料収納時)



(単位：mm)

(注) 横断面図は 17×17 燃料収納時と 15×15 燃料収納時に差異はない。

第6図 MSF-24P 型全体モデル形状図 (横断面図)

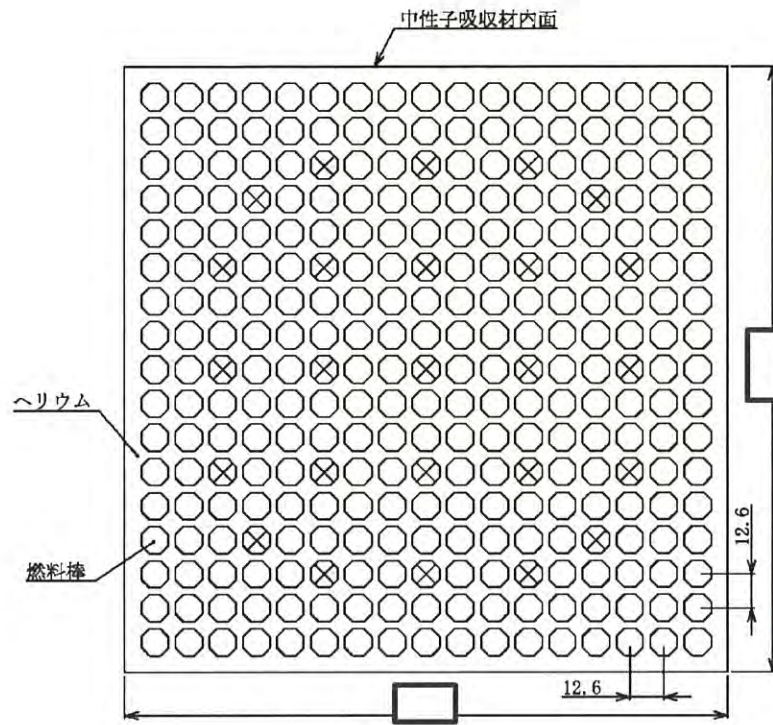


(モデル全体)

(バスケット)

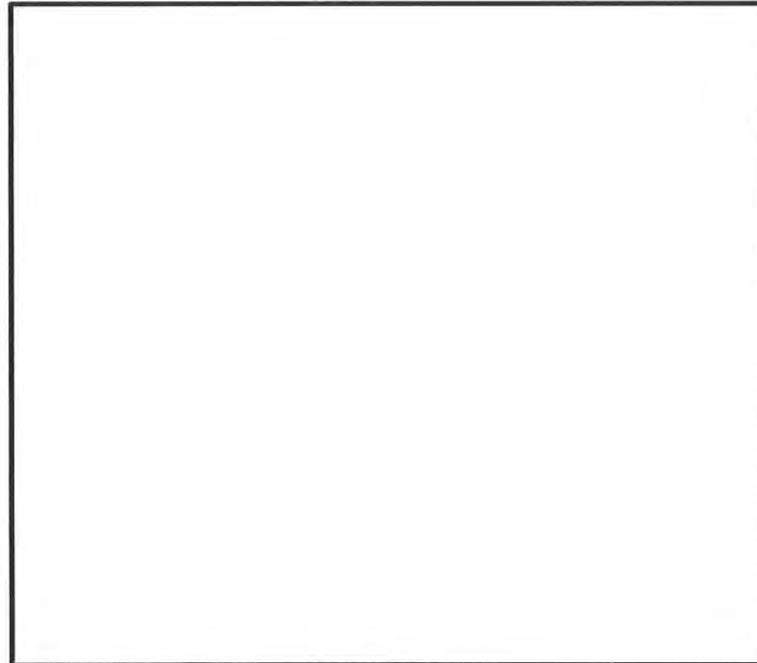
(燃料集合体領域)

第7図 MSF-24P 型全体モデル要素分割図  
(17×17 燃料収納時の例)



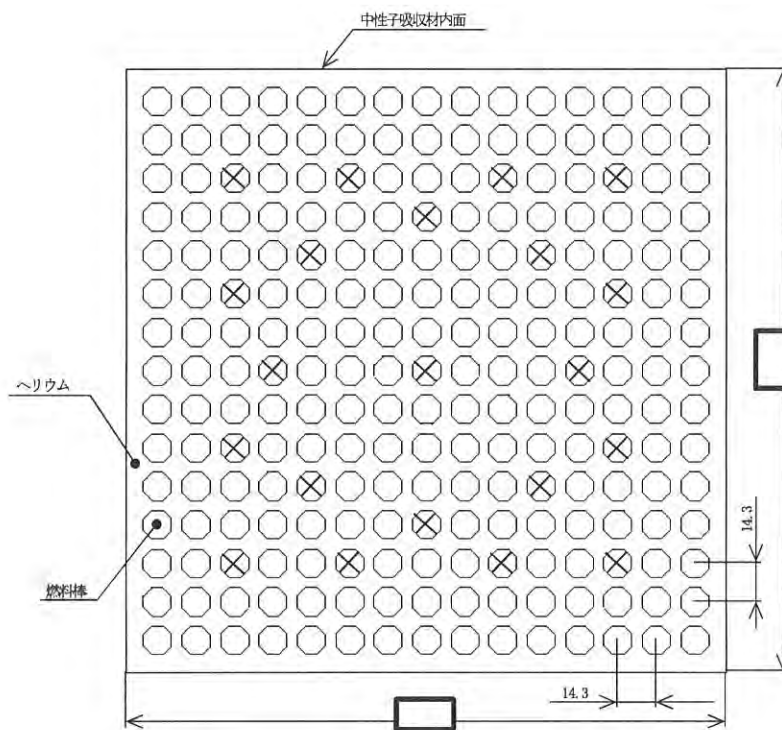
(注) ⊗ は制御棒案内シンプル等であり、発熱はない。  
(形状図)

(単位 : mm)



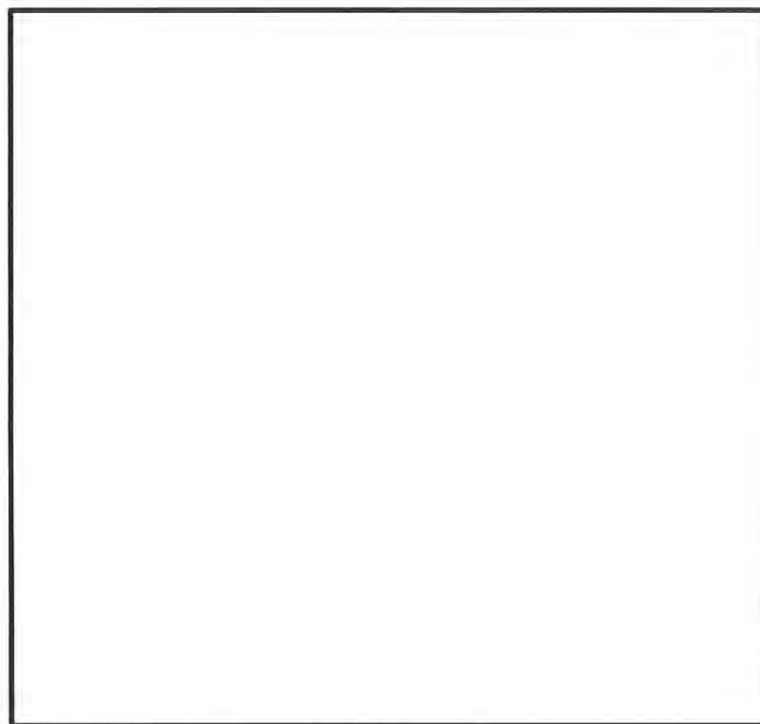
(要素分割図)

第8図(1/2) MSF-24P型燃料集合体モデル形状図・要素分割図  
(17×17燃料)



(注) ⊗ は制御棒案内シンプル等であり、発熱はない。  
(形状図)

(単位：mm)



第8図(2/2) MSF-24P型燃料集合体モデル形状図・要素分割図  
(15×15燃料)



c. 評価結果

MSF-24P 型の除熱解析結果を第 4 表、第 9 図及び第 10 図に示す。

解析の結果、MSF-24P 型の各部位の温度及び燃料被覆管の温度は設計基準値を満足しており、MSF-24P 型は、使用済燃料の崩壊熱を適切に除去する設計となっていることが確認された。

また、除熱解析結果を基に設定した MSF-24P 型の各部位及び使用済燃料の設計温度を第 5 表に示す。

第4表 除熱解析結果

対象となる部位		評価結果 (°C)		設計基準値 (°C) (注1、2)
		17×17 燃料 収納時	15×15 燃料 収納時	
MSF-24P 型	胴 (本体部)	121	121	350 <sup>(1)</sup>
	胴 (フランジ部)	111	111	350 <sup>(1)</sup>
	胴 (底板)	133	133	350 <sup>(1)</sup>
	外筒	114	114	350 <sup>(1)</sup>
	一次蓋	110	110	350 <sup>(1)</sup>
	二次蓋	105	105	350 <sup>(1)</sup>
	貯蔵用三次蓋	103	103	350 <sup>(1)</sup>
	一次蓋ボルト	109	110	350 <sup>(1)</sup>
	二次蓋ボルト	105	105	350 <sup>(1)</sup>
	貯蔵用三次蓋ボルト	103	103	350 <sup>(1)</sup>
	中性子遮蔽材 (蓋部、底部、側部)	127 <sup>(注3)</sup>	126 <sup>(注3)</sup>	149 <sup>(2)(3)</sup>
	金属ガスケット	109 <sup>(注4)</sup>	109 <sup>(注4)</sup>	130 <sup>(4)</sup>
	バスケット	177	178	250 <sup>(5)</sup>
	トランニオン	118	118	350 <sup>(1)</sup>
燃料被覆管		206	206	275 <sup>(6)</sup>

(注1) 燃料被覆管の設計基準値は、燃料被覆管の累積クリープ量が1%を超えず、また、照射硬化回復現象により燃料被覆管の機械的特性が著しく低下せず、さらに、水素化物の再配向による燃料被覆管の機械的特性の低下が生じない温度である。

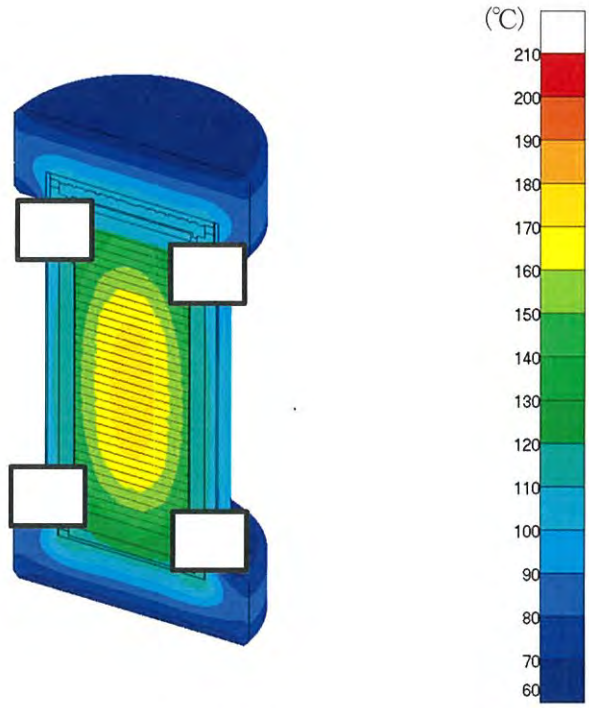
(注2) MSF-24P 型の各評価部位の設計基準値は、構造強度部材であり、且つ、安全機能の担保が必要な構成部材では、妥当な設計基準値で構造強度評価が可能な温度である。一方、構造強度部材ではないが、安全機能の担保が必要な構成部材では、設計貯蔵期間において安全機能を維持できる温度である。

(注3) 蓋部中性子遮蔽材、底部中性子遮蔽材、側部中性子遮蔽材のうち、最高となる温度である。

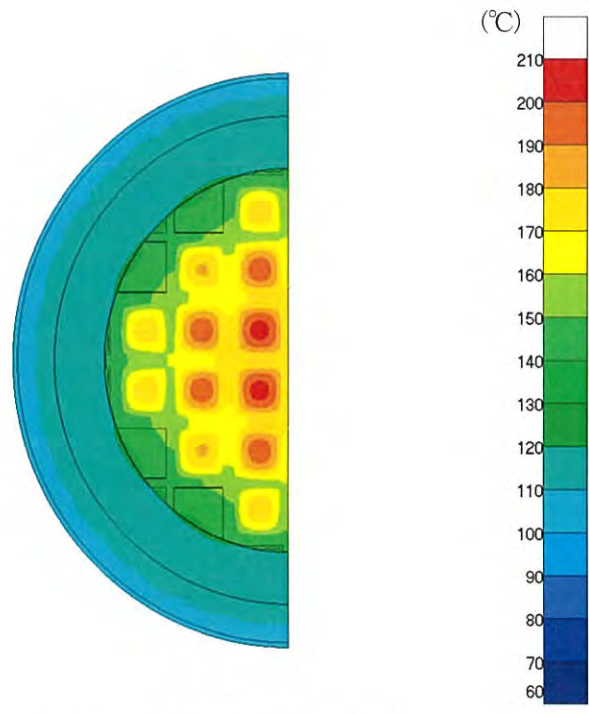
(注4) 保守側に評価するため、一次蓋の最高温度とする。

第5表 設計温度

対象となる部位		設計温度 (°C)
兼用 キャスク	胴（本体部）	130
	胴（フランジ部）	120
	胴（底板）	140
	外筒	120
	一次蓋	115
	二次蓋	110
	貯蔵用三次蓋	110
	一次蓋ボルト	115
	二次蓋ボルト	110
	貯蔵用三次蓋ボルト	110
	中性子遮蔽材 (蓋部、底部、側部)	135
	一次蓋金属ガスケット	115
	二次蓋金属ガスケット	110
	バスケット	185
	トラニオン	125
燃料被覆管		215



(全体)

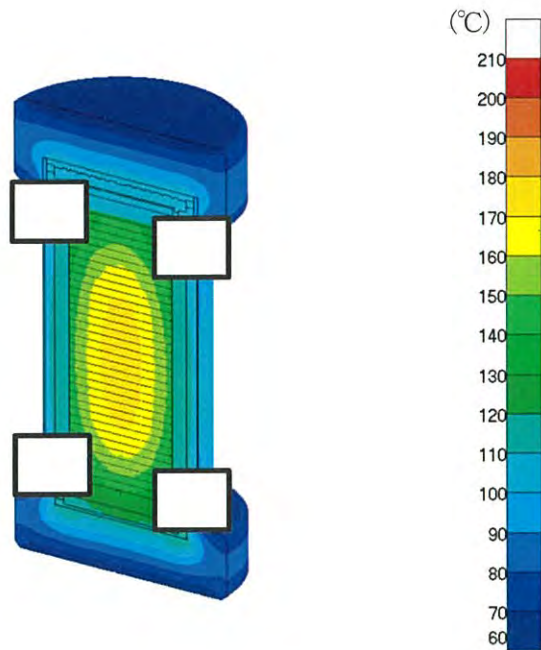


(燃料集合体最高温度位置断面)

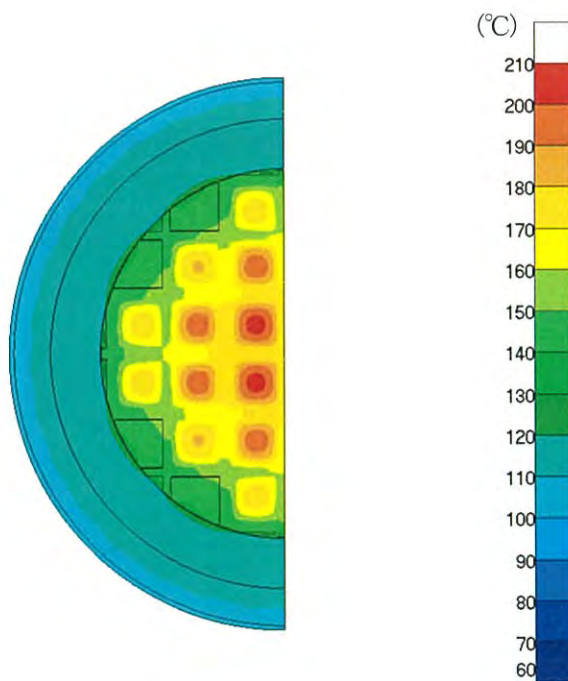
第9図(1/2) MSF-24P型除熱解析結果(全体モデル)  
(17×17燃料収納時)

無断複製・転載禁止 三菱重工業株式会社

内は商業機密のため、非公開とします。

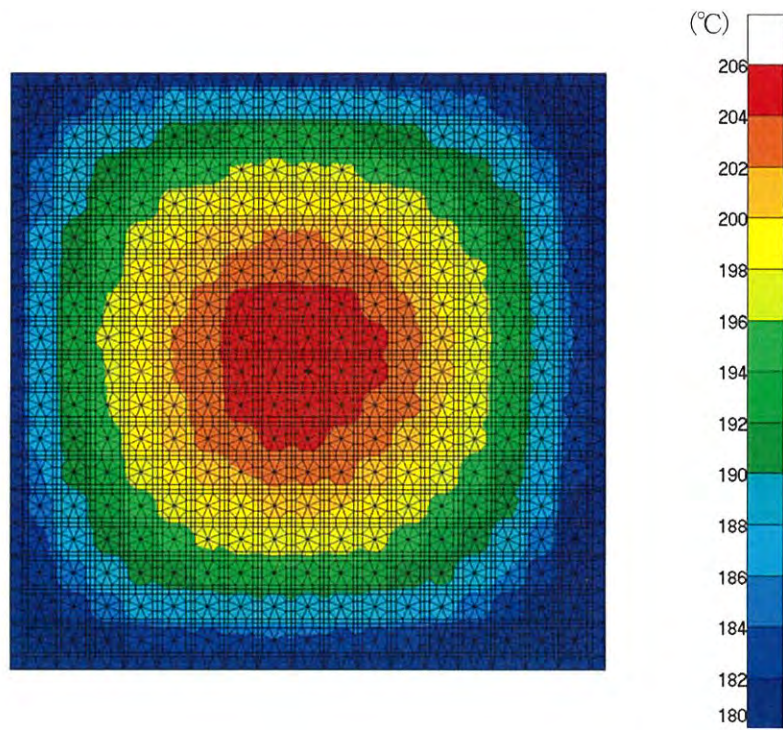


(全体)

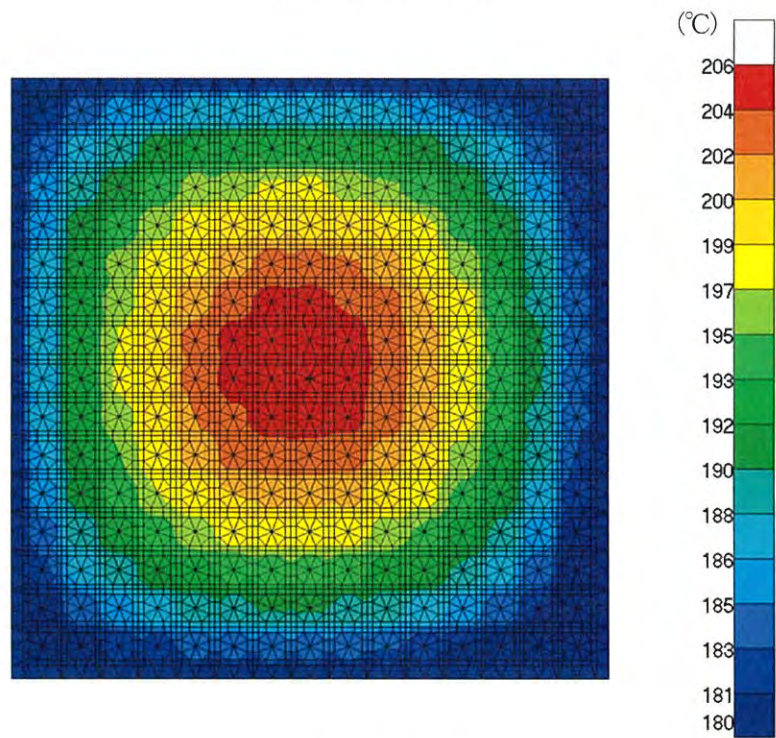


(燃料集合体最高温度位置断面)

第9図(2/2) MSF-24P型除熱解析結果(全体モデル)  
(15×15燃料収納時)



(17×17燃料収納時)



(15×15燃料収納時)

第 10 図 MSF-24P 型除熱解析結果(燃料集合体モデル)

[確認内容]

4) 貯蔵建屋の除熱評価

- ① 貯蔵建屋を設置する場合は、兼用キャスクの除熱機能を阻害しないこと。また、貯蔵建屋の給排気口は積雪等により閉塞しないこと。
- ② 貯蔵建屋を設置する場合であって、放水による冷却等応急復旧による除熱機能の回復を期待するときには、その実施に係る体制を適切に整備すること。

貯蔵建屋は型式証明申請の範囲外である。

なお、設置（変更）許可申請において、別途以下に示す事項を確認する。

- ・MSF-24P 型の除熱機能を阻害せず、MSF-24P 型の周囲温度が、貯蔵建屋内で貯蔵する場合にあっては、45℃以下、屋外で貯蔵する場合にあっては、38℃以下であること。
- ・貯蔵建屋内で貯蔵する場合にあっては、貯蔵建屋の壁面温度が65℃以下であること。

### 3. 使用する解析コード

#### a. 解析コード

MSF-24P 型の除熱安全設計に用いられる解析コードについて、その機能、計算方法、使用実績及び検証結果について説明する。

#### ①ORIGEN2 コード

補足説明資料 16-3 「遮蔽機能に関する説明資料(L5-95JY212)」3. (a)に示す内容と同じである。

#### ②ABAQUS コード

ABAQUS コード<sup>(7)</sup>は、米国Hibbitt, Karlsson and Sorensen, Inc. (現在はDassault Systèmes社)で開発された有限要素法に基づく伝熱解析等の汎用解析コードであり、輸送キャスクの伝熱解析などに広く利用されている。

##### i 概要

ABAQUS コード<sup>(7)</sup>は、米国Hibbitt, Karlsson and Sorensen, Inc. (現在はDassault Systèmes社)で開発された有限要素法に基づく伝熱解析等の汎用解析コードであり、輸送キャスクの伝熱解析などに広く利用されている。

##### ii 機能

ABAQUS コードは、伝熱解析に際して以下の機能を有している。

- a) 定常、非定常のいずれの解も得ることができる。
- b) 一次元から三次元の任意形状の構造に対して解くことが可能である。
- c) 初期条件(温度)は要素ごとに変化させることができ、計算ステップの自動決定も可能である。
- d) 境界条件として、時間に依存する熱流束、温度、熱伝導、対流及びふく射が考慮できる。熱伝導率の温度依存が可能で、また、伝熱解析と応力解析(構造強度解析)を同時に行うことが可能なため、ギャップ間の変化による伝熱条件を変化させることができる。
- e) 構成物質の相変態が考慮できる。

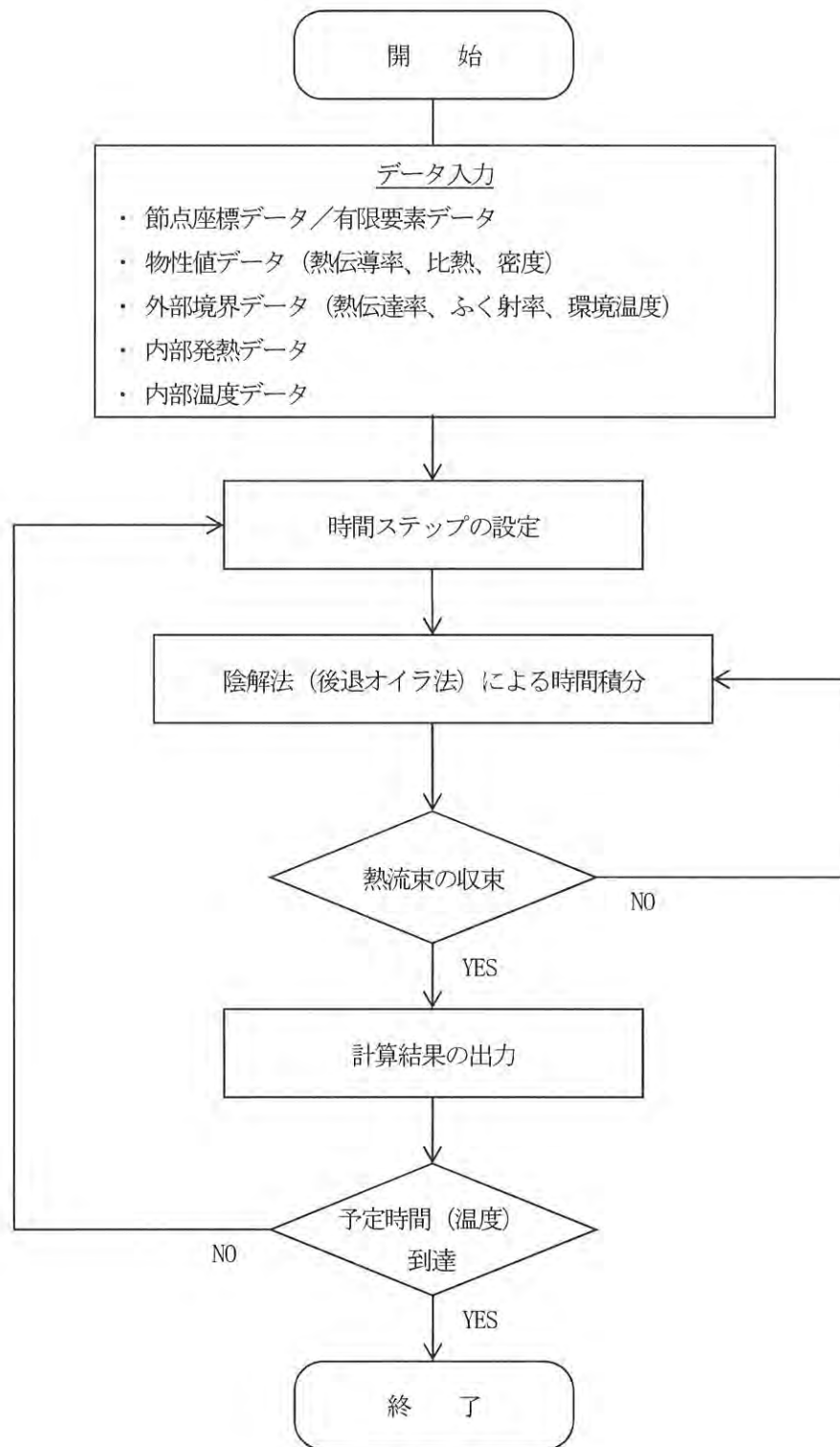
##### iii 解析フロー

代表的な解析フローを第11図に示す。



#### iv 使用実績及び検証

ABAQUS コードは、多くの伝熱解析に使用された実績がある。また、第 6 表に示すように MSF-24P 型と類似仕様の兼用キャスクの定常伝熱試験に対して、ABAQUS による解析結果と試験結果を比較・検討し、ABAQUS コードの妥当性が検証されている<sup>(8)</sup>。ABAQUS コードの検証例を第 12 図に示す。

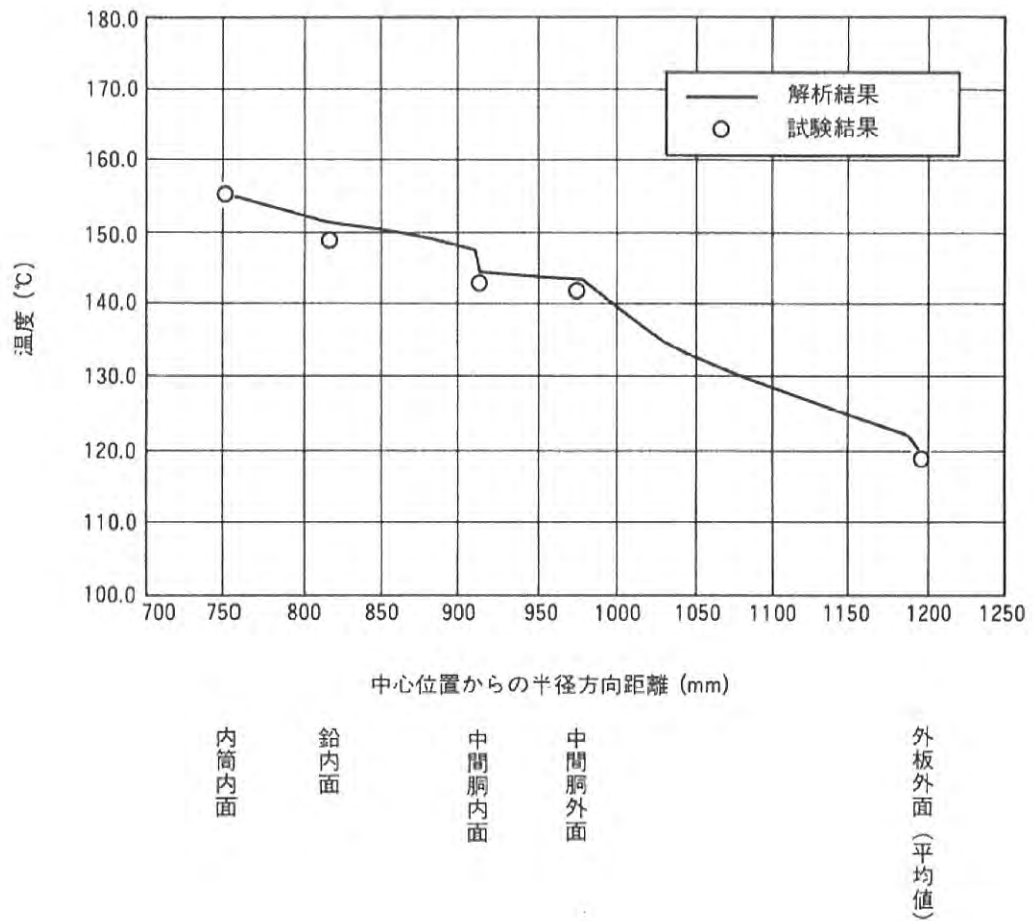


第 11 図 ABAQUS コードの解析フロー図

第6表 MSF-24P型及び定常伝熱試験に適用した兼用キャスクの仕様

項目	MSF-24P型	定常伝熱試験に適用した兼用キャスク
胴内雰囲気	乾式（ヘリウム充填）	乾式（ヘリウム充填）
収納燃料型式	PWR用燃料 (17×17燃料及び15×15燃料)	PWR用燃料（17×17燃料）
収納体数（体）	24	21
崩壊熱量 <sup>(注)</sup> （kW）	18.1	23
外径（mm）	2596	2400
容器の材質	炭素鋼（GLF1）	ステンレス鋼（SUS304）
バスケットの材質	アルミニウム合金（MB-A3004-H112）	ステンレス鋼（SUS304）

(注) MSF-24P型は除熱解析に適用している設計崩壊熱量を記載。一方、定常伝熱試験に適用した兼用キャスクは定常伝熱試験及びABAQUSコードによる伝熱解析に適用した崩壊熱量を記載。



第 12 図 ABAQUS コードの検証例<sup>(8)</sup>

#### 4. 参考文献

- (1) (一社)日本機械学会, 「使用済燃料貯蔵施設規格 金属キャスク構造規格 (JSME S FA1-2007)」, (2007).
- (2) BISCO PRODUCTS, Inc., “NS-4-FR Fire Resistant Neutron and/or Gamma Shielding Material”, (1986).
- (3) T. Ichihashi, D. Ishiko, A. Ogawa, M. Morishima, “Verification Tests of Neutron Shielding Materials and Shielding Assessment”, Proceedings of the 15th International Symposium on the Packaging and Transportation of Radioactive Materials, (2007).
- (4) (一財)電力中央研究所, 「平成 20 年度 リサイクル燃料資源貯蔵技術調査等 (中間貯蔵設備等長期健全性等試験のうち貯蔵設備長期健全性等調査) 報告書」, (2009).
- (5) 三菱重工業(株), 「型式設計特定容器等の型式指定申請書 本文及び添付書類の一部補正について」, (2017).
- (6) (独)原子力安全基盤機構, 「平成 18 年度 リサイクル燃料資源貯蔵技術調査等 (貯蔵燃料長期健全性等確証試験に関する試験最終成果報告書)」, (2007).
- (7) Dassault Systèmes, “ABAQUS Analysis User’s Manual (6.12)”, (2012).
- (8) 山川秀次, 五味義雄, 尾崎幸男, 小崎明朗, 「使用済燃料キャスク貯蔵技術の確立ーキャスクの伝熱特性評価ー」, (一財)電力中央研究所, (1993).

## 除熱解析のモデル化及び解析条件について

### 1. 除熱解析のモデル化及び解析条件

除熱解析は、MSF-24P 型の実形状を三次元で、使用済燃料集合体の実形状を径方向断面に二次元でモデル化し、有限要素法コード ABAQUS を用いて行う。使用した解析モデルは以下の 2 つのモデルである。

- ・ MSF-24P 型熱解析モデル

- ①三次元 180° 対称全体モデル（以下「全体モデル」という。）

- ・ 燃料被覆管熱解析モデル

- ②燃料集合体モデル

これら 2 つの解析モデルの入出力フローを別紙 1-1 図に示す。また、各解析モデルの概要及び解析条件を以下に示す。解析に使用する物性値を別紙 1-1 表に、MSF-24P 型外表面の熱伝達率を別紙 1-2 表に、ふく射率を別紙 1-3 表に示す。

#### (1) 全体モデル

全体モデルは、MSF-24P 型全体を三次元でモデル化したものであり、燃料被覆管を除く評価部位の温度を評価するためのモデルである。

全体モデルでは、バスケット格子の内側の領域（以下「燃料集合体領域」という。）を燃料集合体構成部材（ジルカロイ、二酸化ウラン、ステンレス鋼、インコネル）及び充填気体（ヘリウム）の均質化領域としてモデル化する。燃料集合体領域の平均密度及び軸方向の平均熱伝導率は体積平均値とし、平均比熱は重量平均値とする。また、径方向の平均熱伝導率については、燃料有効部のみ燃料集合体モデルを用いた予備解析結果（別添 1 を参照）を基に設定した等価熱伝導率とし、それ以外の領域においては体積平均値とする。

全体モデルの外部境界条件を別紙 1-4 表に示す。周囲温度を 38℃とし、周囲空気への自然対流熱伝達、ふく射による放熱及び太陽熱放射を考慮する。

また、別紙 1-2 図に示す使用済燃料集合体の収納配置を考慮しつつ、燃料集合体最高温度を高め算出するために、中央部には最高燃焼度の崩壊熱量を設定し、外周部には、MSF-24P 型 1 基の総崩壊熱量が平均燃焼度の崩壊熱量 24 体分となるように調整した崩壊熱量を設定する。

## (2) 燃料集合体モデル

燃料集合体モデルは、使用済燃料集合体の軸方向中央断面を二次元でモデル化したものであり、燃料棒の温度を評価するためのモデルである。

燃料棒には、二酸化ウラン、ヘリウムガス及びジルカロイの体積割合を考慮して均質化した物性値を設定する。

発熱条件には、PF 最大領域の崩壊熱量となるように各燃料棒の発熱密度を設定する。また、境界条件には、全体モデルにおいて求められる中性子吸収材の最高温度を設定する。さらに、伝熱形態としては、径方向及び周方向の伝導及びふく射を考慮するものとし、軸方向への伝熱を無視し断熱とする。

## 2. 除熱解析の保守性

除熱解析は、以下の点について保守性を有している。

### ・ 収納制限に対する解析条件の保守性

－ウラン濃縮度  $4.1 \pm \square$  wt% を保守的に  $\square$  wt% とする。

－使用済燃料の最高温度を保守的に高めに算出するために、別紙 1-2 図のとおり中央部 12 体に燃焼度が 48GWd/t の使用済燃料を配置し、外周部 12 体は、兼用キャスク全体の崩壊熱が平均燃焼度 44GWd/t に相当するよう中央部の崩壊熱量を差し引いて外周部の 12 体で平均化した崩壊熱量を設定する。

－使用済燃料は、使用済燃料ごとに軸方向の燃焼度分布に基づく発熱量分布を有するが、発熱量計算にあたっては、軸方向燃焼度分布を第 2 表のとおりとし、実際の燃焼度分布より保守的に計算しており、その結果、発熱量は、収納制限における最大崩壊熱量 (15.8kW) を 14% 程度上回る崩壊熱量となる。

### ・ モデル化の保守性

－兼用キャスク本体内のバスケット及びバスケット内の使用済燃料は、燃料集合体の温度を高めに評価するよう、空間の中央に配置する。

－燃料集合体モデルは、軸方向への熱移動を考慮しない二次元モデルとする。

－使用済燃料とともにバーナブルポイズン集合体を収納する場合もあるが、無視する方が熱伝導性が低下し保守側の評価となるため、モデル化しない。

－貯蔵姿勢が“横置き”の除熱解析において、外筒外表面の熱伝達率に係数 0.87 を乗じる。

－貯蔵場所が“屋外”の除熱解析において、太陽熱放射を常時作用させる。

－貯蔵場所が“屋外”の除熱解析において、MSF-24P 型の全曲面に対して  $400\text{W}/\text{m}^2$  の放射熱を作用させる。

別紙 1-1 表 材料の物性値 (1/2)

構成部材	材料	温度 (°C)	熱伝導率 <sup>(注1)</sup> (W/(m・K))
胴 一次蓋 二次蓋	炭素鋼 (GLF1)	26.85	43.0
		226.85	38.6
		526.85	27.7
貯蔵用三次蓋	ステンレス鋼 (SUSF304)	26.85	16.0
		326.85	19.0
		526.85	22.5
外筒	炭素鋼 (SGV480)	26.85	43.0
		226.85	38.6
		526.85	27.7
蓋部中性子遮蔽材 底部中性子遮蔽材 側部中性子遮蔽材	レジン	—	0.646
バスケットプレート バスケットサポート	アルミニウム合金 (MB-A3004-H112)	20	162.1
		125	170.1
		200	173.6
中性子吸収材	ほう素添加 アルミニウム合金	—	110 (長手方向) 70 (板厚方向)
伝熱フィン	銅 (C1020)	26.85	398
		326.85	383
		526.85	371

(注1) 引用文献(1)を参照。ただし、レジンは引用文献(2)、ほう素添加アルミニウム合金は引用文献(3)、アルミニウム合金は引用文献(4)を参照。



別紙 1-1 表 材料の物性値 (2/2)

構成部材	材料	温度 (°C)	熱伝導率 <sup>(注1)</sup> (W/(m·K))
トラニオン	析出硬化系 ステンレス鋼 (SUS630)	20	17.3
		125	18.9
		225	20.7
緩衝体木材	オーク材	26.85	0.290
		126.85	0.374
		226.85	0.459
	バルサ材	26.85	0.0933
		126.85	0.176
		226.85	0.259
	米スギ材	26.85	0.168
		126.85	0.291
		226.85	0.414
内部気体	ヘリウム	26.85	0.1527
		126.85	0.1882
		226.85	0.2212
		326.85	0.2523
周囲気体	空気	26.85	0.02614
		126.85	0.03305
		226.85	0.03951

(注1) 析出硬化系ステンレス鋼は引用文献(3)、オーク材、バルサ材及び米スギ材は引用文献(5)、ヘリウム及び空気は引用文献(1)を参照。

別紙 1-2 表 MSF-24P 型外表面の熱伝達率

部位	形状	温度 (K)	温度 (°C)	熱伝達率 <sup>(注1)</sup> (W/(m <sup>2</sup> ·K))
MSF-24P 型外表面 (水平面)	水平円筒	293.15	20	$1.20 \times \Delta t^{1/3}$
		373.15	100	$1.02 \times \Delta t^{1/3}$
		473.15	200	$0.863 \times \Delta t^{1/3}$
MSF-24P 型外表面 (垂直面)	垂直平板	293.15	20	$1.55 \times \Delta t^{1/3}$
		373.15	100	$1.31 \times \Delta t^{1/3}$
		473.15	200	$1.11 \times \Delta t^{1/3}$
緩衝体外表面 (水平面)	水平円筒	293.15	20	$1.20 \times \Delta t^{1/3}$
		373.15	100	$1.02 \times \Delta t^{1/3}$
		473.15	200	$0.863 \times \Delta t^{1/3}$
緩衝体外表面 (側面)	垂直平板	293.15	20	$1.55 \times \Delta t^{1/3}$
		373.15	100	$1.31 \times \Delta t^{1/3}$
		473.15	200	$1.11 \times \Delta t^{1/3}$

(注1) 熱伝達率は下記の式を用いて計算する。

$$h = 0.1 \lambda \left( \frac{g \beta \Delta t}{\nu^2} \text{Pr} \right)^{1/3} \quad (\text{水平円筒})^{(1)}$$

$$h = 0.129 \lambda \left( \frac{g \beta \Delta t}{\nu^2} \text{Pr} \right)^{1/3} \quad (\text{垂直平板})^{(6)}$$

- ここで、h : 熱伝達率 (W/(m<sup>2</sup>·K))  
 λ : 熱伝導率 (W/(m·K))  
 g : 重力加速度 (=9.80665 m/s<sup>2</sup>)  
 β : 体積膨張係数 (1/K)  
 Δt : 周囲空気と外表面の温度差 (K)  
 Pr : プラントル数 (-)  
 ν : 動粘性係数 (m<sup>2</sup>/s)

別紙1-3表 材料のふく射率

構成部材	材料	ふく射率
胴（内面）	アルミニウム（酸化面）	0.33 <sup>(7)</sup>
一次蓋 二次蓋	ニッケル（めっき面）	0.11 <sup>(7)</sup>
バスケットプレート バスケットサポート	アルミニウム合金	0.055 <sup>(8)</sup>
中性子吸収材	ほう素添加アルミニウム合金	0.2 <sup>(3)(7)</sup>
外筒（外表面） 胴（外表面）	塗装	0.8 <sup>(1)(注1)</sup>
緩衝体（外表面）	ステンレス鋼	0.15 <sup>(8)</sup>

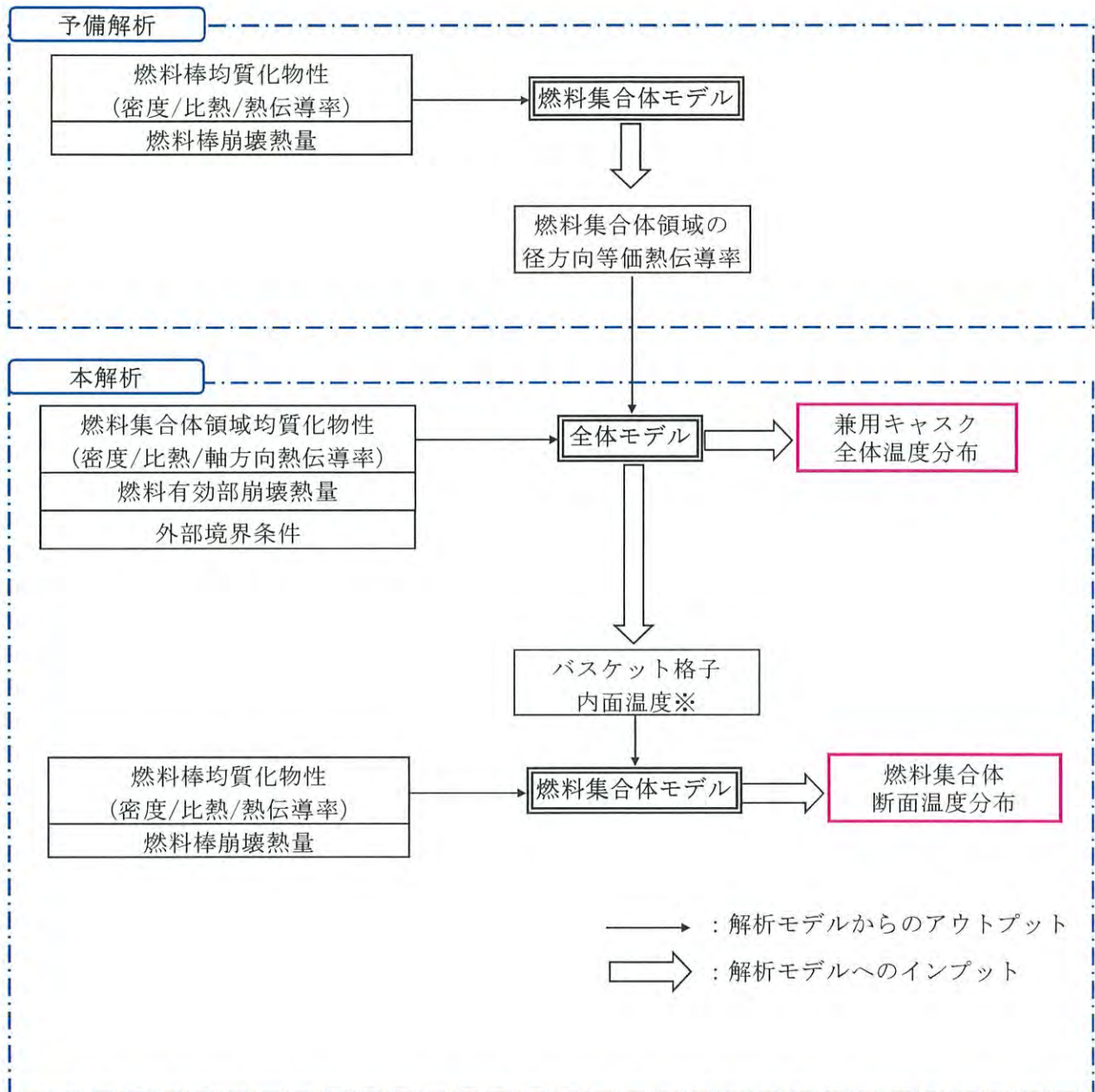
(注1) 塗装のふく射率の設定根拠は別添2を参照。

別紙1-4表 全体モデルの境界条件

項目		境界条件
周囲温度		38℃
周囲吸収率		1.0
MSF-24P 型 表面ふく射率	外筒（外表面） 胴（外表面）	0.8
	緩衝体（外表面） トラニオン（外表面）	0.15
兼用キャスク表面熱伝達率 （側面、上面、下部端板）		別紙1-2表による
太陽熱放射 <sup>(注1)</sup>	垂直に輸送される表面	200 <sup>(9)</sup> W/m <sup>2</sup>
	その他の表面（曲面） <sup>(注2)</sup>	400 <sup>(9)</sup> W/m <sup>2</sup>

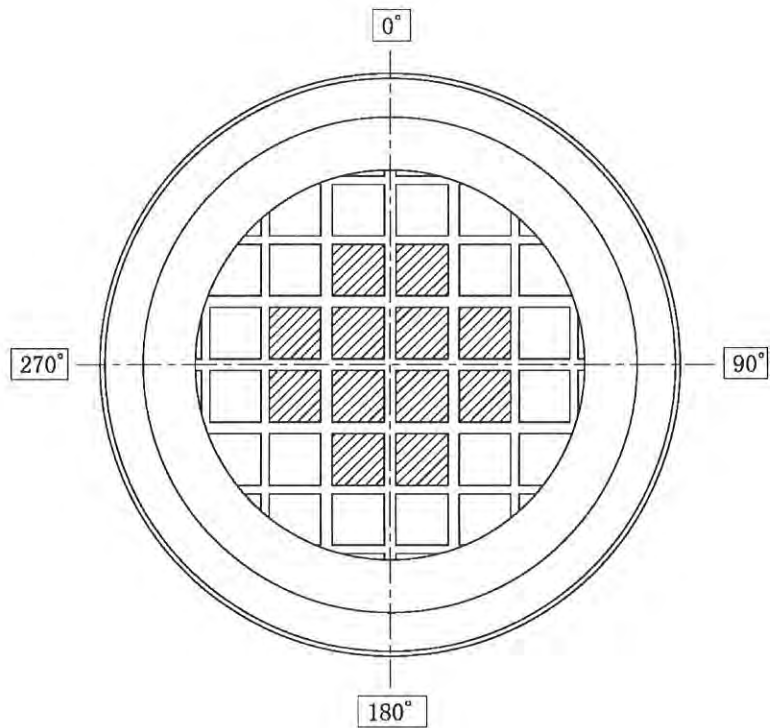
(注1) 技術基準<sup>(9)</sup>上は一日につき12時間の負荷であるが、解析上は連続照射とする。


(注2) 技術基準<sup>(9)</sup>上は「水平に輸送されない下向きの表面」に対しては200 W/m<sup>2</sup>であるが、解析上は安全側にすべての曲面に対して400 W/m<sup>2</sup>とする。




※燃料集合体モデルの境界条件として、全体モデルの最高温度をとるバスケットセル内面(中性子吸収材)の径方向温度分布を設定する。

別紙 1-1 図 除熱解析モデルの入出力フロー図



 : 最高燃焼度の崩壊熱量(中央部 12 体)

 : 平均燃焼度の崩壊熱量 (24 体分) から中央部の最高燃焼度の崩壊熱量 (12 体) を差し引き、外周部の収納体数 (12 体) で平均化した崩壊熱量

別紙 1-2 図 使用済燃料集合体の収納配置

### 3. 引用文献

- (1) (一社)日本機械学会, 「伝熱工学資料 改訂第4版」, (1986).
- (2) BISCO PRODUCTS, Inc., “NS-4-FR Fire Resistant Neutron and/or Gamma Shielding Material” , (1986).
- (3) 日軽金アクト株式会社, 日軽新潟株式会社, 「中性子吸収材データ」, (2018).
- (4) American Society of Mechanical Engineers, “ASME Boiler and Pressure Vessel Code Section II Part D Properties (Metric)” , (2010).
- (5) 木材工業ハンドブック編集委員会, 「木材工業ハンドブック 改訂3版」, (1982).
- (6) M. Jakob, “Heat Transfer. Volume 1” , John Wiley & Sons, Inc., (1949).
- (7) J. R. Howell, R. Siegel, “Thermal Radiation Heat Transfer Fifth Edition” , Taylor & Francis Group, (2011).
- (8) (一社)日本機械学会, 「伝熱工学資料 改訂第3版」, (1975).
- (9) 平成二年十一月二十八日科学技術庁告示第五号, 「核燃料物質等の工場又は事業所の外における運搬に関する技術上の基準に係る細目等を定める告示」.

燃料集合体モデルを用いた予備解析について

全体モデルの燃料集合体領域に設定する径方向等価熱伝導率は、燃料集合体モデルを用いた予備解析により求められる。

径方向等価熱伝導率の算出方法を以下に示す。

<径方向等価熱伝導率の算出方法>

全体モデルの燃料集合体領域に設定する径方向等価熱伝導率 $\lambda_f$ は、燃料集合体モデルを用いたパラメータサーベイの結果から、円柱形状の内部発熱体の伝熱基礎式を基に正方形直角柱形状に当てはめた①式により求められる。

$$\lambda_f = \frac{qW^2}{K(T_1 - T_2)} \quad \dots \dots \dots \textcircled{1}$$

ここで、

- $\lambda_f$  : 径方向等価熱伝導率 (W/(m・K))
- $q$  : 使用済燃料集合体の PF 最大領域における単位体積崩壊熱量 (W/m<sup>3</sup>)
- $W$  : 燃料集合体領域外寸 (m)
- $K$  : 係数 (-)
- $T_1$  : 燃料棒最高温度 (K)
- $T_2$  : バスケットプレート又は中性子吸収材内面温度 (K)

燃料集合体モデルを用いて、 $T_2$  を 300.15K (27°C)、400.15K (127°C)、600.15K (327°C) とした 3 ケースで  $T_1$  を算定し、①式から温度依存性のある  $\lambda_f$  を設定する。

なお、各ケースで求められる  $\lambda_f$  の代表温度は、 $T_1$  と  $T_2$  の平均値とする。



塗装のふく射率の設定根拠

別紙 1-3 表「材料のふく射率」において、塗装に設定したふく射率 0.8 は、引用文献(1)に示された塗料のふく射率 0.7~0.9 の最大と最小の平均値である。なお、設定の妥当性を以下に示す。

< 塗装にふく射率 0.8 を設定したことの妥当性 >

別紙 1-3 表「材料のふく射率」のうち、塗装のふく射率 0.8 が設定されている構成部材は、外筒（外表面）及び胴（外表面）である。これらの構成部材のふく射率に係る文献値、解析入力値及び実測値を別添 2-1 表に示す。なお、実測値は MSF-24P 型の表面に塗装予定である大日本塗料株式会社の「エポニックス#3100GH（白、淡彩色）」の値である。

ふく射率 0.8 は実測値（0.93）より小さいことから、MSF-24P 型の内部の温度がより高く評価される。したがって、設定は妥当である。

別添 2-1 表 材料のふく射率

構成部材	仕様	ふく射率		
		文献値	解析入力値	実測値
外筒（外面） 胴（外面）	塗装	0.7~0.9 <sup>(1)</sup> （注1）	0.8	0.93 <sup>(注2)</sup>

（注 1）引用文献(1)に示される塗料の熱放射率の最大と最小の値

（注 2）MSF-24P 型の表面に塗装予定である大日本塗料株式会社の「エポニックス#3100GH（白、淡彩色）」の実測値。

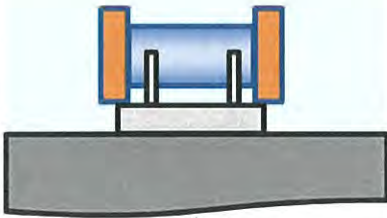
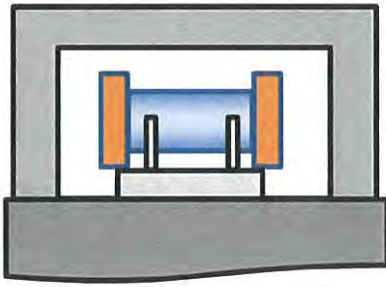
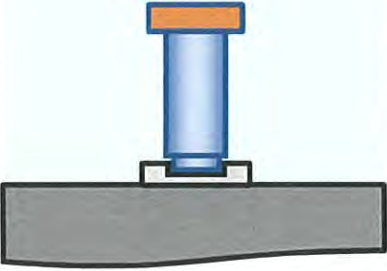
除熱評価における貯蔵姿勢の影響について

1. MSF-24P 型の貯蔵姿勢及び貯蔵場所

MSF-24P 型の貯蔵姿勢は、別紙 2-1 表に示す横置き又は縦置きである。

本別紙では、貯蔵姿勢の違いによる除熱評価への影響（屋外貯蔵時）を示す。

別紙 2-1 表 貯蔵姿勢及び貯蔵場所

貯蔵場所 貯蔵姿勢	屋外貯蔵	貯蔵建屋内貯蔵
横置き		
縦置き		(対象外)

別紙 2 で示す  
除熱評価への影響

2. 貯蔵姿勢の違いによる除熱解析条件の相違

屋外貯蔵における貯蔵姿勢による除熱解析条件の相違点を別紙 2-2 表に示す。

なお、別紙 2-2 表に示す条件以外の諸条件は、本文及び別紙 1 に示す条件と同じである。

別紙 2-2 表 貯蔵姿勢による除熱解析条件の相違点 (屋外貯蔵)

熱解析条件	横置き	縦置き	厳しい側の条件
自然対流	<ul style="list-style-type: none"> <li>水平円筒の自然対流熱<sup>(注1)</sup> (係数 0.87 を乗じる<sup>(注2)</sup>)</li> <li>基準温度：38℃</li> </ul>	<ul style="list-style-type: none"> <li>垂直平板の自然対流<sup>(注1)</sup></li> <li>基準温度：38℃</li> </ul>	横置き
ふく射	<ul style="list-style-type: none"> <li>基準温度：38℃</li> <li>ふく射形態係数：1</li> </ul>	<ul style="list-style-type: none"> <li>基準温度：38℃</li> <li>ふく射形態係数：1</li> </ul>	同じ
太陽熱放射	考慮要	考慮要	同じ
モデル形状	<ul style="list-style-type: none"> <li>両端に緩衝体設置</li> </ul>	<ul style="list-style-type: none"> <li>上端に緩衝体設置</li> <li>下端は貯蔵架台と勘合</li> </ul>	横置き <sup>(注3)</sup>

(注 1) 自然対流熱伝達率の比較を別添 1 に示す。水平円筒の自然対流を設定する横置きの方が MSF-24P 型の除熱効果は小さくなる。

(注 2) 水平円筒の自然対流熱伝達率に乗じる係数の詳細を別添 2 に示す。係数 0.87 を減じることにより、自然対流による MSF-24P 型の除熱効果はさらに小さくなる。

(注 3) 緩衝体は内部に断熱効果の高い木材が充填されている。一方、貯蔵架台は炭素鋼製であり、MSF-24P 型から熱が伝わりやすいため、横置きの方が MSF-24P 型の除熱効果は小さくなる。

3. 影響評価結果

2. に示すとおり、熱解析条件は、縦置きに比べ、横置きの方が除熱効果は低い設定であるため、横置きの方が MSF-24P 型の温度は高くなる。

水平円筒及び垂直平板の自然対流熱伝達率の比較

MSF-24P 型の除熱解析モデルに設定する水平円筒及び垂直平板の自然対流熱伝達率を別紙 2-3 表に示す。 $\Delta t^{1/3}$  に乗じる数値は全ての温度で水平円筒の方が小さいことから、水平円筒の自然対流を設定する方が除熱効果の小さい条件となる。

なお、評価では、水平円筒の自然対流に別添 2 に示す係数 0.87 を乗じることから、垂直平板との差はさらに大きくなる。

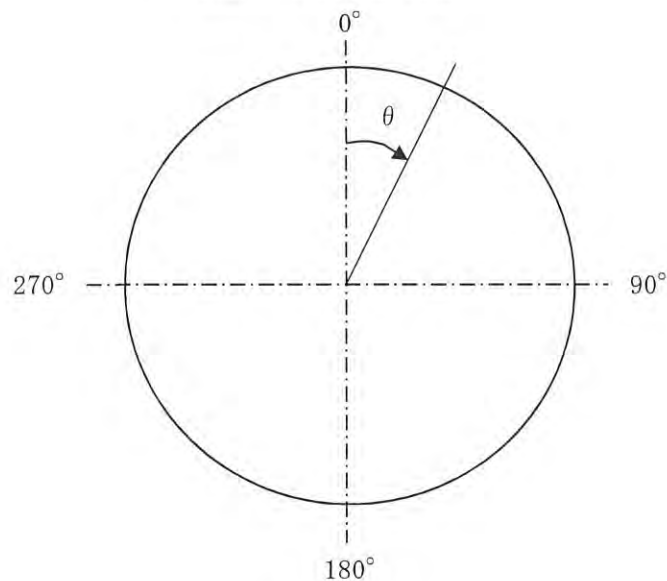
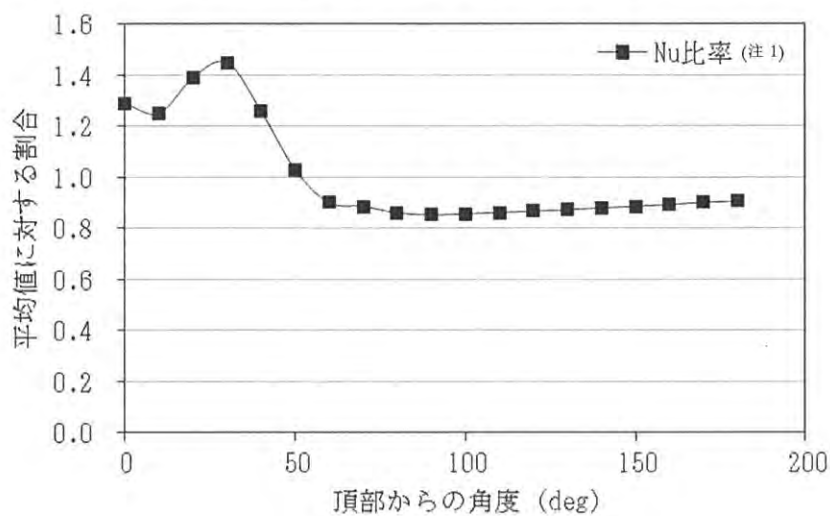
別紙 2-3 表 水平円筒及び垂直平板の自然対流熱伝達率 (注)

温度 (°C)	水平円筒の自然対流熱伝達率 (W / (m <sup>2</sup> · K))	垂直平板の自然対流熱伝達率 (W / (m <sup>2</sup> · K))
-20	$1.33 \Delta t^{1/3}$	$1.72 \Delta t^{1/3}$
0	$1.26 \Delta t^{1/3}$	$1.63 \Delta t^{1/3}$
20	$1.20 \Delta t^{1/3}$	$1.55 \Delta t^{1/3}$
100	$1.02 \Delta t^{1/3}$	$1.31 \Delta t^{1/3}$
200	$8.63 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$	$1.11 \Delta t^{1/3}$
300	$7.60 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$	$9.80 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$
400	$6.82 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$	$8.80 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$
600	$5.77 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$	$7.44 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$
800	$5.00 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$	$6.45 \times 10^{-1} \Delta t^{1/3}$

(注)  $\Delta t$  は、基準温度と外表面の温度差である。

### 水平円筒の自然対流熱伝達率に乗じる係数

別添 1 に示す水平円筒の自然対流熱伝達率には、別紙 3-1 図に示す水平円筒外表面の周方向分布を考慮し、 $0^{\circ}$  から  $180^{\circ}$  の平均値に対する割合（別紙 3-1 図のグラフを参照）のうち、 $90^{\circ}$  から  $180^{\circ}$  の割合を平均化して算出した係数（0.87）を乗じる。



別紙 3-1 図 外表面における自然対流熱伝達率の周方向分布

（注 1）“各点の Nu(ヌッセルト)数/全点の Nu 数の平均値”より算出。なお、Nu 数は以下の文献に示す試験で計測した局所熱伝達率から算出。

出典：三角利之，鈴木幸治，北村健三，「大きな水平加熱円柱まわりの自然対流の流動と伝熱（空気の場合）」，（一社）日本機械学会，（1999）。


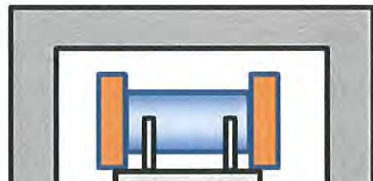

蓋部の金属部への衝突が生じない設置方法（横置き）の  
除熱評価における貯蔵場所の影響について

1. 横置き貯蔵時の貯蔵場所

横置き貯蔵時の貯蔵場所は、別紙 3-1 表に示す屋外又は貯蔵建屋内である。

本別紙では、貯蔵場所の違いによる除熱評価への影響（横置き）を示す。

別紙 3-1 表 貯蔵姿勢及び貯蔵場所

貯蔵場所	屋外貯蔵	貯蔵建屋内貯蔵
横置き		
縦置き		(対象外)

別紙 3 で示す  
除熱評価への影響

2. 貯蔵場所の違いによる除熱解析条件の相違

横置き状態における貯蔵場所による除熱解析条件の相違点を別紙3-2表に示す。

なお、別紙3-2表に示す条件以外の諸条件は、本文及び別紙1に示す条件と同じである。

別紙3-2表 貯蔵場所による除熱解析条件の相違点（横置き）

熱解析条件	屋外	貯蔵建屋内
自然対流	<ul style="list-style-type: none"> <li>・ 水平円筒の自然対流<sup>(注1)</sup> (係数 0.87 を乗じる<sup>(注2)</sup>)</li> <li>・ 基準温度：38℃</li> </ul>	<ul style="list-style-type: none"> <li>・ 水平円筒の自然対流<sup>(注1)</sup> (係数 0.87 を乗じる<sup>(注2)</sup>)</li> <li>・ 基準温度：45℃</li> </ul>
ふく射	<ul style="list-style-type: none"> <li>・ 基準温度：38℃</li> <li>・ ふく射形態係数：1</li> </ul>	<ul style="list-style-type: none"> <li>・ 基準温度：65℃</li> <li>・ ふく射形態係数：1 未満</li> </ul>
太陽熱放射	考慮要	考慮不要

(注1) 自然対流熱伝達率の比較を別紙2の別添1に示す。

(注2) 水平円筒の自然対流熱伝達率に乗じる係数の詳細を別紙2の別添2に示す。

3. 貯蔵場所の差異による除熱解析条件の相違

横置きでの屋外貯蔵と貯蔵建屋内貯蔵の除熱解析結果の比較（17×17 燃料を収納する場合）を別紙3-3表に示す。

屋外貯蔵と貯蔵建屋内貯蔵の燃料被覆管及び兼用キャスクの各部位における最高温度の温度差は最大でも1℃であり、貯蔵場所による除熱評価への影響は小さい。

別紙 3-3 表 最高温度の比較 (17×17 燃料収納時)

対象となる部位		最高温度 (°C)		温度差 (①-②)
		屋外 <sup>(注1)</sup> (①)	貯蔵建屋内 (②)	
MSF-24P 型	胴 (本体部)	121	122	-1
	胴 (フランジ部)	111	111	0
	胴 (底板)	133	133	0
	外筒	114	114	0
	一次蓋	110	110	0
	二次蓋	105	104	1
	貯蔵用三次蓋	103	102	1
	一次蓋ボルト	109	109	0
	二次蓋ボルト	105	104	1
	貯蔵用三次蓋ボルト	103	102	1
	中性子遮蔽材 (蓋部、底部、側部)	127	126	1
	金属ガスケット	109	108	1
	バスケット	177	178	-1
	トラニオン	118	118	0
燃料被覆管 <sup>(注2)</sup>		205	206	-1

(注 1) 屋外貯蔵時は、本文に示す解析結果と同一である。

(注 2) 燃料被覆管温度は、全体モデルで算出した温度である。