

# 先進的なナトリウム冷却高速炉の炉心出口部における サーマルストライピング現象に関する水流動試験 (2)径方向ブランケット燃料集合体周辺部の 温度変動緩和対策の提案

Water Experiments on Thermal Striping Phenomena at the Core Outlet of an Advanced Sodium-cooled Fast Reactor
(2) Proposal of Countermeasures to Mitigate Temperature Fluctuations around Radial Blanket Fuel Assemblies

原子力機構	小林 『	頁	Jun KOBAYASHI	Member
原子力機構	相澤	<b></b> 東介	Kosuke AIZAWA	Member
原子力機構	江連(	夋樹	Toshiki EZURE	Non-Member
原子力機構	栗原 月	<b></b>	Akikazu KURIHAR	A Non-Member
原子力機構	田中 〕	E暁	Masaaki TANAKA	Non-Member

Focusing on the thermal striping phenomena that occurs at a bottom of the internal structure of an advanced sodium-cooled fast reactor (Advanced-SFR) that has been designed by the Japan Atomic Energy Agency, a water experiment using a 1/3 scale 60 degree sector model simulating the upper plenum of the Advanced-SFR has been conducted to examine countermeasures for the significant temperature fluctuation generated around the bottom of Upper Internal Structure (UIS). In the previous paper, we reported the effect of measures to mitigate temperature fluctuations around the control rod channels. In this paper, the same test section was used, and a water experiment was conducted to obtain the characteristics of temperature fluctuations around the radial blanket fuel assembly. And the shape of the Core Instrumentation Support Plate (CIP) was modified, and it was confirmed that it was highly effective in alleviating temperature fluctuations around the radial blanket fuel assembly.

Keywords: Thermal Striping, High Cycle Thermal Fatigue, Sodium-cooled Fast Reactor, Upper Internal Structure, Particle Image Velocimetry

## 1. 緒言

日本原子力研究開発機構で設計研究を実施してきたナ トリウム冷却高速炉(以下,「先進ナトリウム高速炉」と いう)の炉内構造物(UIS: Upper Internal Structure)の底部 で発生するサーマルストライピング現象よる構造健全性 評価が重要な課題となっている.そこで,実機の上部プ レナムを1/3 スケール60°セクタでモデル化した試験体に よる水流動試験を実施した.前報[1]において,主炉停止 系制御棒チャンネル及び後備炉停止系制御棒チャンネル 周辺部での温度変動を緩和する対策の効果について報告 した.

本報では、径方向ブランケット集合体 (RBA: Radial

Blanket Fuel Assembly)から流出する低温のナトリウムに さらされる炉心計装支持板(CIP: Core Instrumentation Support Plate)の周辺部に着目し,CIP 端部における温度 変動を低減させるための対策構造について,詳細な温度 分布と温度変動を発生させる低温流体の流速分布を計測 した.本報では,その対策構造の温度変動低減効果を確 認した結果について報告する.

### 2. 試験装置

#### 2.1 試験部

本研究では前報[1]と同一の試験体を使用した. 試験部 の詳細は前報を参照されたい. Figure 1 に燃料集合体 (FA: Fuel Assembly) および RBA のハンドリングヘッド (H.H.) 形状を示す. FA と RBA の H.H.形状は同一で,実機と相 似形状とした.

連絡先:小林順,〒311-1393 茨城県東茨城郡大洗町 成田町 4002,日本原子力研究開発機構大洗研究所 E-mail: kobayashi.jun41@jaea.go.jp



Fig. 1 Shape of fuel assembly or radial blanket assembly



Fig. 2 Shape of CIP edge

### 2.2 試験ループ

本研究では前報[1]と同一の試験ループを使用した. 試 験ループの詳細は前報を参照されたい.

#### 2.3 温度変動緩和対策

Figure 2 に RBA 周辺部に対する温度変動の緩和対策を 示す. Figure 2 (a)に示すように対策前の形状は CIP 端部が 鋸刃状となっている. これを Fig. 2 (b)に示すように, CIP 端部を切り詰めた形状に改良することで CIP 端部が低温 流体にさらされにくいようにした. また, Fig. 3 に示すよ うに, 低温流体が CIP に到達しにくくなるように CIP と H.H.間の距離を拡大した. CIP-H.H.間距離を 18 mm (実 機 50 mm 相当), 36 mm (実機 100 mm 相当), 50 mm (実 機 150 mm 相当) とする 3 ケースについて温度計測を行 った.

### 2.4 温度計測方法

RBA から流出する低温流体と FA から流出する高温流体の混合によって CIP 端部の下部表面近傍で生じる温度変動を,熱電対ツリーを使用して計測した. Figure 4 に熱電対ツリーの形状と計測領域を示す. 熱電対ツリーを



Fig. 3 Thermocouple tree measurement position

and test cases



Fig. 4 Thermocouple tree arrangement

RBA 近傍に設置して、支持軸を回転させることにより、 RBA 周辺の温度分布を詳細に計測することができる. 熱 電対の配列ピッチは7.5 mm とした. 使用した熱電対は非 接地、シース直径0.3 mmのK型熱電対であり、応答時定 数は約10 ms である. 熱電対ツリーのアーム長は178 mm とし、FA から流出する高温流体と、RBA からの低温流 体との混合挙動を把握できるようにした. Figure 3 に示し たように、計測位置は CIP 下面から6 mm 下方の断面で 計測した.

熱電対ツリーにより計測した温度データはコンピュー タ制御のデータ収録システムによって収録した.サンプ リング周波数は100 Hzとし,収録時間は全ケースとも600 sとした.恒温槽を用いた校正済み温度計との相対校正に よる温度計測値の不確かさは0.2 ℃以下である.

#### 2.5 流速分布測定方法

RBAから流出する低温流体のUIS下部周辺における流動状況を捉えるために、炉心頂部と CIP 間の流速分布を

(Temperana Treasantine Case)							
Test Case	Measuring	Outlet	Flow	Re			
	Position	Temp.	Velocity				
		[°C]	in H.H.				
			[m/s]				
	FA	35.0	0.88	3.8x10 <sup>4</sup>			
	(Outside)						
Case-BL1	RBA	26.2	0.29	1.1 <b>x</b> 10 <sup>4</sup>			
Case-BL2	RBA	27.3	0.29	$1.1 \times 10^{4}$			
Case-BL3	RBA	26.8	0.29	$1.1 \times 10^{4}$			

Table 1 Test cases and conditions (Temperature Measurement Case)

Table 2 Test condition for Case-BL4 (Flow Velocity Measurement Case)

Measuring	Outlet	Flow Velocity	Re
Position	Temp.	Temp. in H.H.	
	[°C]	[m/s]	
FA	19.4	0.88	3.9x10 <sup>4</sup>
(Outside)			
RBA	20.0	0.30	9.7 <b>x</b> 10 <sup>3</sup>

Table 3 Countermeasures

	CIP-H.H. Distance	CIP shape
Case	[mm]	
Case-BL1	18	Original
Case-BL2	36	Modified
Case-BL3	50	Modified
Case-BL4	50	Modified

粒子画像流速測定法 (PIV) により計測した. Figure 5 に 計測領域を示す. 計測領域は制御棒チャンネル出口部近 傍の水平方向 102.3 mm で, 垂直方向 204.6 mm の長方形 の領域とした. トレーサ粒子の直径は約90 µm で, ダイ ヤイオン HP20SS にローダミン 640 を吸着させたものを 低温流体に混入し, シート上に拡げた YLF レーザー (COHERENT 社製 Evolution45) を照射した. レーザー 光の反射による粒子画像を, デジタル高速度カメラ

(Photoron 製 SA4) に光学フィルタを取り付けて撮影した.

### 2.6 試験条件と試験ケース

試験パラメータは前報[1]と同様,低温チャンネル出口の流体温度と高温タンク部温度との温度差 *ΔT* および FA





のH.H.部における平均流速 V とし、実機[2]のリチャードソン (*Ri*) 数と一致するように試験条件を設定した.

実機 *Ri* 数とほぼ一致する条件として、制御棒チャンネルとそれに隣接する FA から流出する流体の温度差は8℃とし、FA の H.H.部平均流速は 0.88 m/s、RBA の H.H. 部平均流速は 0.29 m/s とした. このとき、FA の H.H.部での流速は実機の 1/4.7 で、レイノルズ (*Re*) 数は 3.8×10<sup>4</sup>、 *Ri* 数は 1.1×10<sup>3</sup> である.

Table 1 に試験ケースと試験条件を示す. Figure 3 に示し たように CIP-H.H.間距離をパラメータとし, RBA 周辺で の温度分布測定を3 ケース (Case-BL1, BL2, BL3) 行 った. 流速分布測定を行うケースを Case-BL4 とし, 高 温側温度と低温側温度が等しい条件で流速分布測定を 行った. 試験体系および流量は Case-BL3 と同一である. 流速分布測定の試験条件を Table 2 に示す.

Table 3 に各試験ケースと使用した CIP 形状の対応を 示す. Case-BL1 にはオリジナル形状の CIP (Fig. 2 (a) 参照)を適用し, Case-BL2, BL3 および BL4 には修正 形状の CIP (Fig. 2 (b)参照)を適用した.

### 3. 試験結果

### 3.1 温度分布測定結果

熱電対ツリーによって計測した Case-BL1, BL2, BL3 の結果について,時間平均温度分布をコンターで表示し たものをそれぞれ Fig. 6 の(a-1), (a-2), (a-3)に示す.また, 温度変動強度分布をコンターで表示したものをそれぞれ Fig. 6 の(b-1), (b-2), (b-3)に示す.平均温度  $T^*$ と温度変動 強度  $T^*rms$  は,低温チャンネル出口の流体温度 Tc と高温 タンク部温度との温度差  $\Delta T$  で正規化したものである.こ の結果から,修正形状の CIP を適用した Case-BL2, BL3



Fig. 6 Temperature distribution around RBA



Fig. 7 Temperature distribution at maximum RMS

では CIP 端部周辺における温度変動強度が減少する結果 となった.

### 3.2 径方向温度変動強度分布

RBA 周辺の CIP 端部近傍における変動強度の最大値は, Fig. 6 の変動強度分布コンター図に赤色の線で示したように, Case-BL1 (Fig. 6 (b-1))では 205°ライン, Case-BL2 (Fig. 6 (b-2))では 190°ライン, Case-BL3 (Fig. 6 (b-3))では 190°ラインで発生している. これらの最大温度変動 強度が発生するラインに沿った温度分布と変動強度分布 を Fig. 7 に示す. BL1 のオリジナル形状のケースでは CIP 端部近傍での変動強度は 0.14 程度の値を示した. 一方, BL2, BL3 の切り詰め形状のケースではそれぞれの変動 強度は 0.01, 0.02 程度で, BL1 のケースから大幅に低下 していることが分かった.

### 3.3 温度時系列とパワースペクトル

Figure 7に示した CIP 端部近傍での最大温度変動強度点



Fig. 9 Velocity distribution around RBA

である点A,B,Cの温度変動の時系列をFig.8(a)に示す. 点Aでは不規則でスパイク状に0.3から0.8の間で温度が 変動しているが,点BおよびCでは点Aに比べて温度変 動幅が大きく減少していることが分かる.

Figure 8 (b)に最大温度変動強度点である点 A, B, C に 対する PSD を示す.特に卓越した周波数成分は観察され ず,幅広い周波数分布となっている.また,点 B および C では 0.01 Hz から 1 Hz 程度の周波数領域において,点 A より変動強度が低下していることが確認できる.0.02 Hz から数 Hz 程度の周波数帯域は構造物への熱応力に変 換されやすく[3],点 B および C ではこの周波数領域にお いて点 A より変動強度が低下していることから,本報で 提案した温度変動緩和策は CIP 端部下部における高サイ クル熱疲労の緩和に有効であると言える結果が得られた.

#### 3.4 流速分布測定結果

Figure 9 に RBA 周辺の流速分布測定した Case-BL4 の結 果を示す. 速度ベクトルの算出点数は,水平,垂直とも に 27 点とした. 流速データのサンプリング周波数は 500 Hz で,997 枚 (19.94 秒間)の画像から得られた流速を平 均化した. RBA 出口部から流出した低温流体は FA から



Fig. 10 RMS value against to CIP-H.H. gap

の高温流体と混合しながら、CIP上方に流れていく様子が 捉えられている.

### 4. 考察

Figure 10 に CIP-H.H.間距離に対する温度変動強度値の 変化を示す. 点 B, C の温度変動強度は点 A に比べて大 きく低下しているが, 点 B と点 C の温度変動強度は同程 度の大きさとなっている. この理由として, Fig.9 の流速 分布測定結果から分かるように, 高温流体と混合した低 温流体は CIP 端部に向かって流れていくが, 切り詰めら れた CIP 端部はその直下のFA からの高温流体のジェット に覆われ, 低温流体とは直接接触せず, CIP 端部において は温度低下が発生しにくくなっていると考えられる. こ のため, CIP-H.H.間距離の拡大による温度変動緩和効果以 上に CIP 端部の形状を切り詰める方がその効果が高く, 点 B と点 C の温度変動強度は同程度になったと考えられ る.

### 5. 結言

先進的ナトリウム冷却高速炉の RBA 出口部において 発生するサーマルストライピング現象によって, UIS 下 部に高サイクル熱疲労が発生しやすい環境となることか ら,温度変動を緩和する対策を検討した.原子炉の上部 プレナムを 1/3 スケール 60° セクタでモデル化した試験 装置を使用し、UIS 下部で発生する温度変動と流速分布 を計測することで、RBA 出口部周辺の熱流動場を実験的 に把握することができた. 流速分布計測により、低温流 体は高温流体と混合しながら CIP 上部へ流れていく様子 が捉えられた. CIP 端部を切り詰めることで CIP 端部へ の低温流体の接触が避けられ、その結果、温度変動強度 が緩和されることが分かった.

本実験により CIP 端部を切り詰めた形状に改良する対 策が有効であることが確認できた.本研究で得られた知 見は、今後の先進的ナトリウム冷却高速炉の設計の検討 に有効であると考えられる.

#### 謝辞

本研究を実施するにあたり,株式会社アセンドの皆様 と株式会社 NESI の中根氏,長澤氏にご協力いただいた. ここに感謝の意を表します.

### 参考文献

- [1] 小林順,相澤康介,江連俊樹,栗原成計,田中正暁:
   "先進的なナトリウム冷却高速炉の炉心出口部におけるサーマルストライピング現象に関する水流動試験
   (1)制御棒周辺部の温度変動緩和対策の提案",保全学, Vol.20, No. 3 (2021)
- [2] J. Kobayashi, T. Ezure, M. Tanaka, H Kamide: "Water Experiments on Thermal Striping in Reactor Vessel of Advanced Sodium-cooled Fast Reactor -Influence of Flow Collector of Backup CR Guide Tube-", Proceedings of the 10th Korea-Japan Symposium on Nuclear Thermal Hydraulics and Safety (NTHAS10), Kyoto, Japan, November 27-30, 2016, Paper No: N10P1113 (2016)
- [3] N. Kasahara, N. Kimura, H Kamide: "Thermal Fatigue Evaluation Method Based on Power Spectrum Density Functions against Fluid Temperature Fluctuation", Proceedings of 2005 ASME Pressure Vessels and Piping Division Conference (PVP2005), Denver, Colorado, USA, July 17-21, 2005, Paper No: PVP2005-71307 (2005)

(2021年1月29日受理, 2021年8月5日採択)