東海大学大学院令和6年度博士論文

核融合炉における放射線遮蔽体を含む Diagnostic rackの構造に関する研究

田中 優

目次

第1章	序論3
1.1	核融合発電の位置づけ3
1.2	核融合炉の概要4
1.3	核融合炉におけるポートの中身と Diagnostic rack の役割6
1.4	Diagnostic rack における課題8
1.5	研究の目的と位置づけ13
第2章	炭化ホウ素粉を用いた軽量な中性子遮蔽体の開発15
2.1	中性子遮蔽体における課題と炭化ホウ素粉を用いた中性子遮蔽体の提案…15
2.2	炭化ホウ素粉を用いた試験体の試作と密度比の計算16
2.3	中性子のモンテカルロシミュレーションによる炭化ホウ素粉を用いた中性子
遮蔽体の	妥当性検証
2.4	実機へ向けた試作24
2.5	まとめ
第3章	Diagnostic rack 及び固定機構の開発29
3.1	既存研究における課題と新提案29
3.2	既存研究と新提案の比較検討
3.3	設計の具体化47
3.4	固定機構の試作による設計の妥当性検証53
3.5	まとめ61
第4章	高周波伝送ラインにおける遠隔保守対応の電気コネクタの開発63
4.1	遠隔保守電気コネクタの考案63
4.2	試作と設計の妥当性検証67
4.3	まとめ
第5章	結論
参考文献	
謝辞	

第1章 序論

1.1 核融合発電の位置づけ

日本の消費電力は2000年代に入ってから飽和しているが[1]、国立研究開発 法人科学技術振興機構の試算によると、今後、データーセンターなどの増加に 伴って、消費電力は増大していくことが予測されている[2]。日本の総発電量 は2022年時点では、カナダ、アメリカ、韓国に次いで世界4位である。発電に は燃料などの資源が必要であるが、日本は十分な資源がなく、輸入に頼ってお り、輸入依存度が世界1位である[3]。経済産業省資源エネルギー庁は、この 状況を「多くの資源を海外に依存せざるを得ないという、日本が抱えるエネル ギー需給構造上の脆弱性」とし、エネルギー政策において解決すべき課題の一 つとしている[4]。2020年に経産省が公開したカーボンニュートラルの産業イ メージにおいては、次世代の主要電源の一つとして、高温ガス炉と並んで核融 合炉が紹介されている。高温ガス炉は原子炉であるため燃料はウランであり、 輸入に頼らざるを得ない。この頃から核融合炉に関する議論が活発化し、2023 年に内閣府はフュージョン・イノベーション戦略を策定した[5]。

核融合発電の利点として以下が挙げられている。

- ・発電の過程において二酸化炭素が発生しない
- ・豊富な燃料
- ・安全性
- ・低レベルの放射性廃棄物

発電の過程においては、原子力発電所と同様に二酸化炭素が発生しない。核 融合発電の燃料として三重水素と重水素を用いられることが予定されている。 これらは、海水に含まれているため、海水から分離・回収することにより、燃 料として使用することができる。海に囲まれている日本にとっては、発電のた めの資源を十分確保できる可能性があることを意味する。核融合炉は炉の内部 で核融合反応を発生させ、そこから出てくる中性子の運動エネルギーを熱に変 換して、水蒸気タービンを回し、発電機を用いて発電する。核融合反応は限ら れた条件下のみで維持されるため、核分裂反応を用いた原子炉と異なり、核融 合炉への冷却水供給がストップすると直ちに中性子源となるプラズマが消滅す るため安全性が高いと言われている。また、核融合反応で発生する中性子によ って核融合炉の一部は放射化するが、原子炉において地層処分を必要とする使 用済み燃料ほどの高レベルの放射性廃棄物ではないため廃炉が容易である。こ のような利点があるため、核融合発電実現のために研究開発が進められている。 ある。核融合発電を実現することは、エネルギー需給構造の脆弱性を改善し、 国益に資する。

1.2 核融合炉の概要

最近のトカマク型核融合炉開発の一例として核融合実験炉 ITER を用いて、核 融合炉の概要を説明する。2007 年に発行された ITER 協定に基づいて、日本、 米国、欧州、ロシア、中国、韓国、インドの 7 極の国際協力によってフランス に ITER の建設が進められている。ITER 協定は「エネルギー問題と環境問題を 根本的に解決するものと期待される核融合エネルギーの実現に向け、国際約束 に基づき、核融合実験炉 ITER の建設・運転を通じて、核融合エネルギーの科学 的・技術的実現可能性の確立を目指す。」ことを目的としている。今後、ITER による科学的・技術的実現可能性が確立されれば、日本が概念設計が進めてい る核融合実証炉 JA DEMO [6] [7]などの設が開始されるものと計画である。

トカマク型核融合炉を用いた発電方法を図 1 に示した。真空容器の中で重水素と三重水素のプラズマを生成し加速した中性粒子ビームや電磁場を用いた加熱で核融合反応を起こし、中性子を発生させる。ブリーディングブランケットのリチウムと中性子の核反応によって三重水素の生産 [8]と崩壊熱を用いて水を温めて、発電ダービンを回し、発電する。 [9]。

フランス政府から委託された ASN (日本の原子力規制庁に相当する機関, L'Autorité de sûreté nucléaire) は ITER の許認可審査を行うことになってお り、製造の段階から ASN による監査が ITER 機構及び製造業者の工場等において 行われている [10]。この許認可は、フランスにおける原子力発電所の許認可に 相当するものとなっており、世界で初めて原子炉発電所に相当する発電が可能 なプラントとして ITER は扱われている(現状、JT-60SA も含めて国内で使用さ れている実験炉等は旧原子炉等規制法(現核原料物質、核燃料物質及び原子炉 の規制に関する法律)は適用されていない)。適用される法規制から伝搬して 最終的に構造に関わる規格として何を適用すれば良いかが決まる。ITER では、 RCC-MRx (Règles de conception et de construction des matériels des installations nucléaires hautes mécaniques températures, expérimentales et de fusion) が真空容器等の安全に関わる機器の構造に関わ る規格(原子力コードと一般的に呼ばれる)となっている。この原子力コード では、材料の製造方法・機械的特性・不純物の許容範囲、構造強度を担保する ための試験方法、溶接などの機器製造の方法、製造環境などが定義されている。 研究開発の段階であるとしても、この原子力コードを遵守しなければ、ITER の 許認可は得られず、実験を実施することはできない。

■トカマク(Tokamak) 1950年代に旧ソビエト連邦で開発された、トランスの原理でプラズマに電流を流すことでプラズマを閉じ込めておく装置です。 TFコイル、CSコイル、PFコイルの三種類の電磁石を組み合わせてプラズマを閉じ込める磁場を作ります。



図 1 The methodology to generate electricity by tokamak nuclear fusion [9] (文部科学省ウェブサイト利用規約に従って転載).

1.3 核融合炉におけるポートの中身と Diagnostic rack の役割

トカマク型核融合炉の真空容器には真空排気、プラズマの加熱、プラズマの 計測、真空容器内への遠隔保守機器の導入などのために各種のポートが取り付 けられている(図 2)。図 3 は真空容器を横から見た断面である。斜め上方向 (上部ポート)、水平方向(水平ポート)、斜め下方向(下部ポート)に真空容 器からポートが伸びている。真空容器を上から見たときに、20 度毎にポートが 取り付けられており、合計54ポートある。大半のポートには計測機器が配置さ れるため、計測用ポートとして使用される。ITER においては約 50 の計測機器 が約 100 のパラメーターの測定を行うことになっている。計測機器には、測定 精度、高稼働率、安全境界の保護、放射線環境、中性子による核発熱、プラズ マによる輻射熱、大きな電磁力荷重など、厳しい要求・環境で機能を維持する 必要があるため、今まで核融合炉に関する実験に使用されてきたプラズマ計測 機器とは違って、きわめて高い信頼性が求めらる。これらの計測機器をポート 内に収納し、支持する役割を有するポートプラグあるいは Diagnostic rack が ある。ポートの形状により、ポートプラグあるいは Diagnostic rack のどちら の支持構造を使用するかが決まる。上部・水平ポートにはポートプラグ、下部 ポートには Diagnostic rack が配置される。

Diagnostic rack は、計測機器の搭載と放射線遮蔽の役割を有している。計 測機器は、真空容器内のダストやプラズマ及び中性粒子による物理スパッタな どによって性能が劣化するため、定期的にメンテナンスのためにポートから取 り出す必要がある。そのため大半の計測機器は真空容器及びポートに直接配置 することはなく、ポートプラグや Diagnostic rack に搭載される。また、計測 機の電子機器(カメラ、分光器、アンプなど)は、放射線による故障や真空環 境に適用できないため、大気側に配置される(大気中であっても MGy オーダー の吸収線量となるので重厚な遮蔽は必須)。このスペースをインタースペース と言う。ここにはメンテナンスのために作業員が立ち入ることになる。作業員 の放射線防護のために Diagnostic rack は遮蔽体として機能する必要があり、 インタースペースの運転停止後線量率(14 日後)を 100 µSv/h まで低減する ことが ITER における設計要求となっている。

6



図 2 ITER vacuum vessel with ports.



🗵 3 The cross-section of ITER tokamak.

1.4 Diagnostic rack における課題

Diagnostic rack は主材料としてステンレス製の鍛造材料が使用される。D-T 運転が開始されると、Diagnostic rack は放射化するため、作業員によってポ ート内から取り出すことができない(再インストールも同様にできない)。そ こで、遠隔保守ロボットを用いる必要がある。遠隔保守ロボットは、福島第一 原子力発電所の廃炉作業において知られているが [11]、ITER においても様々 な種類の遠隔保守ロボットが開発中である。真空容器内下部には、プラズマか ら放出されたイオンなどを受け止めるダイバータの交換を行うダイバータ遠隔 保守性システム (DRHS: Divertor remote handling system) [12]や、プラズ マから真空容器を保護及び放射線遮蔽の役割を有するブランケットの交換を行 うブランケット遠隔保守機器などがある [13]。Diagnostic rackの交換にも、 DRHS が使用される。DRHS は放射線環境化で動作する必要があるため、使用可能 な耐放性を有したモーターや、電子機器の制限により可搬可能質量が約10トン となっている。Diagnostic rack はこの質量以下に設計する必要があり、 Diagnostic rack 及び搭載される中性子遮蔽体は軽量化する必要がある。ポー ト内の中性子のエネルギーを考慮し、炭化ホウ素の焼結体を中性子遮蔽材とし て使用する先行研究がある[14]。しかしながら、炭化ホウ素の多孔質構造が燃 料粒子であるトリチウム雰囲気に曝されると、表面にトリチウムが吸着し、核 融合炉の内のトリチウム保有量を増加させることが問題となる可能性が高い。 トリチウムは放射性物質のため、ITER においては、設置許可において厳格に保 有量の上限が定められている。保有量管理の観点から可動性(mobilizable) のあるトリチウムの存在は好ましくない。

Diagnostic rack が搭載する計測機器の一つにダイバータ不純物モニターが ある [15]。この計測機器はダイバータカセットの隙間からダイバータプラズマ が発する光 (200-1000 nm)を観測する計測機器である (図 4)。ダイバータカ セット間は 20 nm の隙間となっており、ダイバータ不純物モニターはこの隙間 と同じ幅で集光する。この光路が 1 nm でもずれると光量が足りなくなる可能性 があるため、Diagnostic rack の設置精度+/-1 nm 以下にする必要がある。ま た、核融合炉のライフサイクル期間中 (現段階では ITER のライフサイクルを想 定)、最大 10 回程度、Diagnostic rack は取り出す必要があるが、再度インス トールする際の設置位置の再現性も+/-1 nm 以下にする必要がある。

DRHS は Cassette multi-functional mover (CMM)と Manipulator arm (MAM) から構成されている。MAM は専用のツールを把持することができ、ボルト締結 などを行うため、遠隔保守によって操作する部分へのアクセス性が重要となる。 また、視認性も重要となる。CMM 及び MAM にはカメラが搭載されているが、カ メラを配置できる場所には限りがある。そのため、カメラの視野も考慮して、 遠隔保守による操作部の設計を行う必要がある。この遠隔保守によるダイバー タの交換には 100%に近い信頼性が求められており、万が一失敗した場合には、 ダイバータが交換できず劣化により破損する。最悪の場合、安全境界である真 空容器の破損につながり、核融合炉の運転が継続不能になる可能性がある。表 1 に示されるように、ITER において、ダイバータ、ブランケット、Diagnostic rack は遠隔保守クラス1に該当しており、最も高いレベルに分類されている。 Diagnostic rack は ITER のライフサイクル 20 年間ポート内に残置しても問題 ない。しかし、ダイバータを取り出すためには、下部ポートから取り出す必要 があり、ダイバータの交換と同様に 100%に近い信頼性が求められている。これ らの信頼性を担保するために遠隔保守による操作は極めて単縦で、手数を少な くする必要がある。また、遠隔保守の妥当性を検証するために、モックアップ を製作して、全タスクについて検証することが ITER における設計要求事項の一 つになっている。

核融合炉の下部ポートの環境において、Diagnostic rack は様々な荷重に曝 されることになる。核融合反応によって生成された中性子による核発熱、プラ ズマによる輻射熱、プラズマディスラプション [16]によって発生する渦電流と トロイダル磁場のカップリングによる電磁力、地震による振動の伝播などがあ る。図 5に荷重の流れを示しているが、プラズマ、地震、冷却系統が荷重の源 となって、最終的に Diagnostic rack に伝播していることが分かる。これらの 荷重によって Diagnostic rack が変形することによって、Diagnostic rack も しくは周辺機器に高い応力が発生し、破損することが問題となる。

真空、放射線環境化では、ガス放出と耐放性の観点から、金属製の被覆を用いる MI (Mineral insulated)ケーブルを使用する必要性がある。通常ケーブルには樹脂材料が使用されるが、樹脂からのガス放出量が多量であるため、真空環境下での使用は避けられている。また、放射線によって樹脂製の被覆が劣化し絶縁性能が失われる可能性がある。MI ケーブルは電気コネクタで接続・切断されるが、被覆がステンレス製のため可とう性が低く、上述の遠隔保守にて接続・切断を行うことは難しい。その対策として芯線にセラミックのスリーブを通した可とう部を設ける構造が一般的であるが、高周波伝送においてインピーダンスの非整合による電力損失を引き起こす原因となる。

以下に Diagnostic rack の開発に関わる課題をまとめる

- Diagnostic rack の質量制限及びガス吸着によるトリチウム保有量の増加
- II. Diagnostic rack の設置位置再現性と高い遠隔保守性の担保及び(核融 合炉における)荷重による破損

III. 遠隔保守で接続・切断される電気コネクタへの MI ケーブルの使用と高 周波電力の損失



⊠ 4 The situation of the optical path for DIM through the gap of divertors.

	5				
Classification	Task	RH provision			
RH class 1	Scheduled maintenance	Plant designed to be RH-compatible for maintenance.			
	tasks	Maintenance equipment procured and operation sequences			
		planned in detail prior to machine operations.			
		Maintenance tasks verified on physical mock-ups before			
		design is finalized.			
RH class 2	Task probability $>$ 3.10 ⁻¹	Plant designed to be RH-compatible for maintenance.			
	but not scheduled tasks	Maintenance equipment procured and operation sequences			
	(in 20-year period)	planned in detail prior to machine operations.			
		Novel aspects of maintenance tasks verified on physical			
		mock-ups before design is finalized.			
RH class 3	Task probability $>$ 3.10 ⁻²	Plant designed to be RH-compatible for maintenance.			
	but < 3. 10^{-1} (in 20-year	Maintenance equipment procured and operation sequences			
	period)	planned in detail prior to machine operations.			

表1	The remote handling class	[17].
<u> </u>	The remote nanuning class	



⊠ 5 The load path.

1.5 研究の目的と位置づけ

本論文は、0 で述べた課題を解決し、Diagnostic rackの開発を進展させることを目的としている。各課題の詳細、解決するための方法及び検証方法を第2 章以降で述べる。

第2章では、Diagnostic rack の質量制限及びガス吸着による核融合炉内の 燃料粒子の希釈・トリチウム保有量の制限について説明する。中性子遮蔽材と しては比較的軽量な炭化ホウ素の粉をステンレス製の容器に振動・プレス充填 する新しい中性子遮蔽体を提案する。遮蔽体を試作し、粉のサイズの組み合わ せ及び振動充填とプレス充填の組み合わせの影響などを評価する。最適な組み 合わせによって得られる炭化ホウ素の密度を考慮して、MCNP (monte carlo Nparticle transport code)を用いた遮蔽計算を行い、Diagnostic rackの中性 子遮蔽体として適用可能か検討する。

第3章では搭載するプラズマ計測機器から求められる+/-1 mmの位置再現性 と遠隔保守性の担保及び核融合炉における荷重について説明する。橋梁の支承 の構造を流用することによって高い位置再現性を得て、それが核融合炉におけ る荷重によって破損せず、遠隔保守によって操作可能である Diagnostic rack の固定機構を提案する。構造解析シミュレーションを用いて既存の二つの設計 案(ITER 機構、Ioffe 研究所)と比較することにより本提案の優位性を評価す る。本提案の実規模のモックアップを製作し、位置再現性及び各固定点に発生 する反力を測定する。また、得られた測定結果について構造解析シミュレーシ ョンを用いて妥当性を検証する。

第4章では、遠隔保守で接続・切断する電気コネクタにおいて、核融合炉内 では金属製の被覆を用いる MI (Mineral insulated) ケーブルの必要性とプラズ マ計測機器のための高周波電力伝送路における電力損失について説明する。硬 いMI ケーブルに支持点を持たせず、可とう部として使用する新しい電気コネク タの構造を提案する。この提案の実現可能性を、コネクタ接続・切断時の移動 にMI ケーブルが応力的に問題なく追従するか構造解析シミュレーションで検証 を行う。また、駆動時の抵抗力の算出、モックアップを用いた実際の接続・切 断時の抵抗力の測定を行うことにより、開発した電気コネクタの設計妥当性及 び裕度を検証する。

第5章では、本論分の総括として、第2章から第4章の各研究で得られた成 果をまとめた。

今回、開発を進めた Diagnostic rack は ITER 向けであるが、ここで開発する 構造及び機器は、将来の実証炉などに適用できる可能性が高い。例えば、日本 で設計が進められている、JA DEMO [6] [7]の概念設計の基本設計を見てみると、 Diagnostic rack と同様に放射線遮蔽体として「Shield plug」を遠隔操作でポ ートの中に固定する必要がある。Shield plug はブリーディングブランケット を真空容器内に配置するとともに、ポート内の放射線遮蔽の機能を有するが、 具体的にこれらの機器の固定方法は検討されていない。また、計測機器をこの Shield plug に搭載することは十分考えられる。核融合炉における荷重に耐え、 計測機器が要求する位置再現性を満足する固定機構が必要となる。

欧州連合が概念設計を進めている核融合実証炉 EU DEMO [18]において、水平 ポートはポートプラグによって安全境界が形成される。しかし、安全境界に対 する設計要求の影響を大きく受けるため、担保すべき機能が多岐にわたり、ポ ートプラグの設計の難易度が上がる(機能の物理要素への割り当てが難しくな る)。よって、将来的には安全境界は単純な封止フランジのみで持ち、放射線 遮蔽及び計測機器の搭載については Diagnostic rack のような構造物単独で持 つことが理想と考える。

これらの例のとおり、今回開発する Diagnostic rack は今後の核融合炉に転 用できる可能性が高く、本論文が核融合炉による発電の実用化に寄与するもの と思われる。

第2章 炭化ホウ素粉を用いた軽量な中性子遮蔽体

の開発

2.1 中性子遮蔽体における課題と炭化ホウ素粉を用いた中性子遮蔽体の

提案

ITER 下部ポート統合機器の一部として、図 6 に示すとおり下部ポートには放 射線遮蔽及び計測機器を搭載するために Diagnostic rack 及びバックプレート が配置される。Diagnostic rack にはダイバータ不純物モニターが搭載される。 Diagnostic rack とバックプレートは、大気側に配置されるインタースペース 支持構造体及びポートセル支持構造体上の計測機器のメンテナンスを行う作業 員の放射線防護のために必要であり、中性子及び二次的に発生するガンマ線を 遮蔽する必要がある。ITER における要求として、メンテナンスが行われるエリ アにおいては運転停止後線量率(14日後)を100 μ Sv/h 以下に抑える必要が ある。周辺のポートからのガンマ線の回り込みを考慮すると、下部ポート第 2 番においては、50 μ Sv/h 程度に抑える必要がある。また、Diagnostic rack及 びバックプレートは放射化するため、遠隔保守ロボットを用いてインストール される。遠隔保守ロボットの可搬可能質量が 10.5 トンとなっているため、 Diagnostic rack及び中性子遮蔽体の材質、形状等は最適化する必要がある。 計測機器の質量が 1 トンとなる見込みのため、Diagnostic rack の質量として は 9.5 トン以下に抑える必要がある。

本研究では軽量で、高速中性子に対して良い中性子吸収(n, α)断面積を有 する、炭化ホウ素を使用することを提案した。既存研究として炭化ホウ素の焼 結体を使用したものがあるが [14]、焼結体のため、製作性・経済性が悪い。ま た、真空雰囲気に曝されるため、ガス吸着が問題となる。炭化ホウ素は多孔質 構造なため、表面積が見た目以上に大きい。脱ガスのためにベーキングを施し たとしても、その効果は一度大気に曝してしまうと失われてしまう。それはガ ス放出の主な原因が、炭化ホウ素内部に吸蔵されたガスではなく、表面に吸着 したガスであることを意味する。このガス放出は、核融合反応のための燃料と なる重水素などの燃料となるガスの密度を低下させるだけでなく、ITER におけ る真空容器内の三重水素保有量(4 kg が限度)を増加させる要因となる可能性 が高い。そこで、焼結体の代わりに粉を使用することで製作性・経済性を改善 し、粉をステンレスの容器に充填・封止することで真空雰囲気に炭化ホウ素が 曝されない遮蔽体の構造を提案している。



図 6 Components of Lower Port Integration [19] ((Fusion Engineering and Design の Copyright に従って引用。以下、第2章、第3章の図も同様。).

2.2 炭化ホウ素粉を用いた試験体の試作と密度比の計算

炭化ホウ素粉は、図 7 に示す写真の通り平均粒子サイズ2 mm と 0.2 mm を用 いた。1 粒子サイズで完全な球を想定した場合には、最大の密度比は 74%となる ことが知られている。炭化ホウ素の真密度に近づけるために、大きい粒子の隙 間に小さな粒子を入り込むことを想定し、サイズの違う 2 つの粒子サイズを適 用した。また、写真の通り、原材料に近い炭化ホウ素粉は球状ではなく、砂利 のような形状なため、密度比は想定より小さくなることが予想される。

製造工程の概念図を図8に示す。励振力720N、周波数50Hzの振動機(EXEN 株式会社製)を用いて、ステンレス製容器(直径80mm、長さ100mm、厚さ1.5 mm)の中に2種類の炭化ホウ素粉を充填する。その後、約30トンのプレス圧力 でプレスし(図9)、炭化ホウ素粉を潰す。蓋には真空封止用の配管が溶接され ている。この蓋は容器に溶接される。真空封止のために配管に真空ポンプを接 続し、容器内の大気を排気する。数十Paまで圧力が下がったことを確認し、パ イプをプレス機で潰し、端部を溶接することにより真空封止が完了する。真空 封止を施すことにより、容器の厚みを薄くすることができる。遮蔽体を真空容 器内に入れたときに、真空封止していないと、容器内外の圧力差によって発生 する応力により容器が破損するためである。さらに、容器が薄くなると、炭化 ホウ素の空間的な占有率も高めることができるので、遮蔽体としては好ましい。 表 2のとおり、全部で6ケースの試験体を製作した。炭化ホウ素粉の種類、 プレス及び振動充填の有無の組み合わせを変化させ、炭化ホウ素の真密度に対 する密度比(炭化ホウ素の真密度 2525 kg/m³ ÷ 試験で得られた密度)を計算 した。なお、密度比は、容器及び蓋の重さ、容器の内容積、充填した炭化ホウ 素粉の重さ、から計算している。計算結果を表 2にまとめた。2 mm の粉をその まま容器に注いだ場合の密度比は 52.9%となるが、プレス充填を施すと 69.5%と なり、約 17%程度密度比が増加した。0.2 mm の粉の場合には、何もせずに容器 に注いだ場合には密度比は 46.8%、プレスを施した場合には 58.5%となり、プレ スによる密度比の増加は 12%にとどまった。2 種類の粉を混ぜた場合、振動充填 を施すと 71.4%、振動充填に加えてプレスを施すと 76%まで密度比は向上した。 2 種類の粉を振動充填することが密度比向上のためには効果的であることが分 かった。



図 7 Left: 2 mm made by 3 M (Germany) and Right: 0.2 mm made by ZHENG XING ABRASIVE (China) [19].



🗵 8 The procedure of manufacturing [19].



⊠ 9 Configuration while pressing [19].

D4C/.							
ケース No.	粒子サイズの組み合	プレス及び振動充填の有	密度比				
	わせ (mm)	無	(%)				
1	2	N/A	52.9				
2	2	プレス	69.5				
3	0.2	N/A	46.8				
4	0.2	プレス	58.5				
5	2 + 0.2	振動	71.4				
6	2 + 0.2	プレス+振動	76.0				

表 2 Results of prototyping (density ratio to the actual density of B4C).



☑ 10 Left: Surface after vibration and press processes and Right: prototyping after all processes [19].

2.3 中性子のモンテカルロシミュレーションによる炭化ホウ素粉を用い

た中性子遮蔽体の妥当性検証

振動充填及びプレスを施した炭化ホウ素粉の密度比を適用した遮蔽解析を実 施した。計算コードとしては MCNP を使用し、モデルは ITER 機構から提供され る C-model_R181031 を使用した。トカマクを上から見たときの 40 度を切り出 し、切断面に周期境界条件を適用したモデルとなっている。また、図 12 に示 す領域の運転停止後線量率を計算するために、Direct-1-step 法を用いて自動 計算するためのパッチファイルである D1SUNED3. 1.2 を使用した。また、反応断 面積のデータセットとして、Fendl-3.1d を使用した。C-model に対して新たに 今回の解析の対象である Diagnostic rack 等を追加するための CAD を用いた作 業は Super MC を用いて行った [20] [21]。放射線遮蔽体として、Diagnostic rack には、運転停止後線量率を 50 μ Sv/h 以下に低減することと、9.5 トン未 満の質量にすることが求められている。今回は3ケースの解析を実施した。ケ -ス1はDiagnostic rackとバックプレート、ケース2はDiagnostic rack、 バックプレート及びバーティカルプレート (ステンレス製)、ケース 3 は Diagnostic rack、バックプレート及びバーティカルプレート(炭化ホウ素製 (炭化ホウ素の真密度の 70%とする))とした。バーティカルプレートによって ドックレッグ構造が形成され、中性子源となるプラズマを直接見通すことがで きなくなるため運転停止後線量率の低減が図られる。また、炭化ホウ素に材質 を変更することによって、遮蔽能力は落とさずに、質量のみ軽くすることがで

きる。

運転停止後線量率の計算結果を

表 3 Results of Neutronics for cases.

に示す。ケース1では運転停止後線量率は最大154 µSv/hとなり、要求値を満 たしていない。これは、図 13 に示す中性子束の分布図を見てもわかるように、 中性子が、中性子の源となるプラズマから直接評価領域の方まで到達し、評価 領域近くがガンマ線源となるためと考えられる。そこで中性子の到達を妨げる ためにドックレッグ構造をケース2及び3には適用している。ケース2を見る と、新たに追加したバーティカルプレートによって、中性子束が評価領域まで 到達していないことが分かる。運転停止後線量率についても最大56 µSv/hま で削減できており、要求値に近づけることができている。しかし、新たな構造 物が追加されたことによって質量が9.6トンとなり、要求値の9.5トンを超え ている。そこでケース3ではバーティカルプレートの材質をステンレスから炭 化ホウ素(試作によって求めた真密度の70%の密度)に変更し解析を行った。 その結果、運転停止後線量率は 45 μ Sv/h、質量は 9.35 トンとなり、どちらの 要求も満たせることが分かった。



⊠ 11 Neutronics model (C-model) [19].



⊠ 12 SDDR evaluation area in corridors [19].



⊠ 13 Neutron and photon flux vertical maps [19].

Casa	SDDR in µSv/h (error in %)		Weight	Paguiramont	Accoment
Case	Left corridor	Right corridor	(tons)	Requirement	Assessment
(Case 1) Baseline (Diagnostic rack+ back plates)	145 (6.2%)	154 (7.0%)	9.2	SDDR ≤ 50 μSv/h Weight ≤ 9.5 tons	Not Satisfied
(Case 2) Baseline + Vertical plates (SS316L)	56 (9.5%)	54 (9.5%)	9.6		Not Satisfied
(Case 3) Baseline + Vertical plates (70% of the actual density of B₄C)	45 (8.6%)	41(8.3%)	9.35		Satisfied

表3 Results of Neutronics for cases.

2.4 実機へ向けた試作

実用化に向けて、実機サイズの遮蔽体の試作及び外圧に対する座屈応力を調べるために圧壊試験を行った。遮蔽体が配置される真空容器の中は最大で 0.2 MPa になるため、炭化ホウ素粉が十分充填され、座屈応力に十分裕度があるか確認することを試験の目的とした。

Diagnostic rackに取り付けることを考慮して、容器を箱型(200 mm x 150 mm x 75 mm)にし、2.2における試作と同様の方法で製作した。ただし、プレス充填時のプレスによって箱が変形したため、プレス充填は行わらず、振動充填のみ行った。粉のサイズ及び組み合わせは表 2のケース No. 5を適用した。 試作途中の様子と試作した遮蔽体の写真を図 14、図 15に示す。容器の体積と 充填した炭化ホウ素粉の質量から密度を計算すると、1857.5 kg/m³であった。 炭化ホウ素の真密度 2525 kg/m³と比較すると、振動充填のみであるが、74%の 密度比を得ることができた。

座屈応力の裕度を確認するために、水圧による圧壊試験を実施した。海洋研 究開発機構の中型高圧実験水槽装置 [22]を用いて行った。この装置により水圧 を大気圧から昇圧していき、装置に設置されたビデオカメラの映像から座屈の 発生を観測し、その時の圧力を座屈荷重とする。圧力は水槽上部にと取り付け られている圧力計で計測する(図 16)。比較対象として中身が空のまま真空封 止した箱に対しても同じ試験を実施する。中身が空の箱を NS-1、炭化ホウ素を 充填した箱を NS-2 と命名した。

試験の結果、NS-1 は外圧 0.1 MPa からスタートして徐々に外圧をあげていく と、0.25 MPa 付近で大変形(外圧座屈)が生じた(図 17 左)。なお、0.225 MPa までは大変形が起っていないことが観測されている。NS-2 は、外圧 0.1 MPa か らスタートして、徐々に外圧をあげていき、1 MPa まで外圧をあげても大変形 が生じることはなかった。外圧検査を更に継続して、10 MPa まで昇圧したが、 構造は安定しており、大変形を起すことはなかった(図 17 右)。



 \boxtimes 14 The picture just after packing the B4C powder (Ave. size 2 mm and 0.2 mm).



図 15 The shielding prototyped



図 16 The test facility



NS-1: buckled



NS-2: no impact

🗵 17 Test specimens after being tested.

2.5 まとめ

炭化ホウ素粉をステンレスの容器に充填し、封止した新しい中性子遮蔽体を 提案した。試作によって2種類のサイズ(2 mm と 0.2 mm)の炭化ホウ素粉の密 度比を真密度(2525 kg/m³)の76%(1915 kg/m³)まで高めることができた。

遮蔽計算においては 70%の密度比を考慮して運転停止後線量率を計算した。 その結果、要求値である 50 μSv/h を下回ることができ、さらに質量について も要求値である 9.5 トンを下回る 9.4 トンに抑えることができた。

また、実機に向けて、本アイデアを採用した箱型の遮蔽体を試作し、座屈破 壊試験を実施した。箱型の炭化ホウ素粉の密度比は 74%となり、円筒の試作と 同等の密度比が得られることが確認できた。また、座屈破壊試験の結果、炭化 ホウ素粉が容器の中で強度部材として機能し、座屈強度が中が空の容器と比較 すると増大していることが確認できた、この箱型の遮蔽体は外圧による座屈破 壊に対して十分な裕度を持っていることが分かった。

この新たな中性子遮蔽体は、ガス放出量が少なく、水ーステンレスで構成された遮蔽体などと比べても軽量なため、(もちろん中性子のエネルギーに依るが) ITER だけでなく、DEMO 炉などにも適用できる可能性がある。

第3章 Diagnostic rack 及び固定機構の開発

3.1 既存研究における課題と新提案

図 18 に下部ポート内の様子を示す。下部ポート内において、固定機構を用 いた Diagnostic rack の精度の良い配置及び堅牢な固定は、搭載する計測機器 であるダイバータ不純物モニターがダイバータカセットの隙間 20 mm からプラ ズマの光を安定して集光するために極めて重要となる。光路が理想的な位置か ら1 mm でもずれると、光量が不足し、ダイバータ不純物モニターは計測機器と しての機能を維持できなくなる。Diagnostic rack の主な材質はステンレスと なるが、重水素-三重水素の核融合反応のよって発生する中性子によって放射 化される。さらに、三重水素や、ベリリウムなどによって表面が汚染される。 その結果、Diagnostic rack に触れることはもちろん、近づくことも難しくな るため、人手によるメンテナンスができなくなる。そこで遠隔保守による計測 機器の配置や、固定機構の駆動などが、必要とされている。Diagnostic rack の質量は約10トン、長さは3メートルになるにもかかわらず、遠隔保守によっ て高精度に操作する必要がある。これらの遠隔保守は、ITER のライフサイクル 20 年間において 10 回程度実施される見込みであるが、ダイバータ不純物モニ ター及びダイバータの修理、交換が必要な場合には、さらに回数が増える。

プラズマ消失現象の一つである VDE (vertical displacement event) によっ て真空容器に電磁力発生する。この電磁力により下部ポートが励振され、加速 度荷重として Diagnostic rack に載荷されるため、固定機構は堅牢である必要 がある。Diagnostic rack は DRHS [23]によって下部ポート内に配置される。 DRHS は本来ダイバータ のインストールのためのものであり、CMM (cassette multi-functional mover) と MAM (radial manipulator arm) で構成されてい る。MAM はパイプの切断・溶接ツールや、ボルト締結ツールを把持することが できる。Diagnostic rack は下部ポート側壁に配置されるレール状の DRR (divertor radial rail)及び DSP (divertor support pad)に配置される。プラ ズマ運転時(Normal operation)及びベーキング運転時(Baking operation)には Diagnostic rack の温度は 70 ℃もしくは 240 ℃となるが、下部ポートの温度

(DSP 及び DRR の温度の等しい) は 100 ℃もしくは 200 ℃となり、温度差が発 生する。図 19 に示した通りプラズマ運転時には 30 ℃の温度差により約 1.5 mm の隙間が発生する。ベーキング運転時には 40 ℃の温度差により 2 mm の干渉 が発生する。隙間が発生すると上述のような電磁力により Diagnostic rack が 動き、DSP 及び DRR に衝突し、破損させる可能性が出てくる。一方、干渉が発 生すると熱応力が増大し、機器が破損する可能性が出てくる。 固定機構が解決すべき課題及び要求に以下にまとめる。

- 1. 位置再現性は+/-1 mm 以下にすること
- 2. ITER 下部ポートの環境において構造的に破損しないこと
- 3. 可能な限り手数が少なく、単純な遠隔保守で機能すること
- 4. プラズマ運転及びベーキング運転時の熱膨張差を許容すること

既存二案をタイプ1及び2と呼び、それぞれロシアの ITER 国内代表機関と ITER 機構が開発を行っている。タイプ1は油圧ツールを用いてボルトを回転す ることによって発生するプリロードと摩擦力で Diagnostic rack を固定する仕 組みとなっている。タイプ2 については、DRR 上に配置されるプッシャーと呼 ばれる別の機器によってプリロードを発生させ、DRR と DSP に 11 か所の接触面 を設けることで、Diagnostic rack を固定する設計となっている [24]。

しかしながら、これらの設計案は課題を抱えている。タイプ1については、真 空脱ガスのためのベーキングによって発生する温度差によって、Diagnostic rack の位置がずれる可能性がある。タイプ2については11か所の接触面すべ ての反力を制御する必要があるが、現実的には、ずれが発生するため実現は難 しい。さらに、両者の設計案は遠隔保守性が悪い。それは、Diagnostic rack とは別に、固定機構をDRR 上に配置することと、半径方向及びトロイダル方向 の2方向に反力を発生させる必要があるためである。これらによって、プラン トとして遠隔保守作業の管理において重要な、遠隔保守による作業時間が増加 し、トカマク全体のメンテナンス時間を切迫する可能性が高くなる。

本研究ではタイプ 3 して新たな提案を行う。この固定機構は上述の課題を解 決する。固定方法としてはダイバータカセットを曲げることによって反力を得 るダイバータの固定方法に類似する部分がある [12]。



☑ 18 Environment of Diagnostic Rack with Locking mechanism in Lower Port #02 [25].



☑ 19 The mechanism of the phenomena causing the gap and interferent between the diagnostic rack and lower port [26].

3.2 既存研究と新提案の比較検討

各設計案の概念図を図 20 にまとめた。数字で示している各接触面における 反力を、Diagnostic rack を固定するために維持する必要がある。反力が失わ れて隙間ができると、電磁力や加速度荷重によって Diagnostic rack が動き、 接触面に衝突荷重が発生する。、最悪な場合、安全境界で真空容器を破損させ る可能性がある。各提案共にビームもしくは板バネを弾性範囲内で曲げるよう な構造となっており、この曲げによって反力を発生させ、外部荷重が発生した 場合にも反力を維持できるような構造となっている。

各設計案について詳細に説明する。図 21 にタイプ1の接触部を示す。この タイプは6つの接触部がある。2つはDSP、4つはDRRと接触することになる。 接触面 5 と接触面 6 をプッシャーを油圧ツールで動作させることによってジャ ッキのように働かせる。このタイプは、てこの原理を利用しており、接触面 3 と4 を視点として、各接触面において、垂直方向に対して大きな反力を発生さ せることができる。そして、水平方向に対しては、摩擦力で固定する構造とな っている。このタイプでは、接触面 1 が半径方向の動きに対する抵抗力となる 摩擦力を発生させるとともに、トロイダル方向の位置決めとして振る舞うこと を想定している。Diagnostic rack と固定機構はステンレスで製作されること となっている。図 22 の通り、まず、MAM によって把持された油圧ツールによっ てボルトが回転させられ、プッシャーが DRR を押す。プッシャーはボルトの軸 力によって接触面の反力を維持するが、これらの作業のまえに、接触面 3 と 4 のために DRR 上にハードストッパーと呼ばれるパーツを遠隔保守で配置する必 要がある。このハードストッパーの設計はまだ実施されていない。詳細な検討 はまだ実施されていないが、MAM がハードストッパーを把持できるのか、接触 面3と4の箇所に遠隔保守機器がアクセスできるか不明である。

タイプ2は、図 23 に示されているように、11 の接触面を持つことを特徴と している。3 つの接触面は DSP との接触、残りは DRR との接触となる。接触面 1、6、9 はトロイダル方向の反力を提供する。接触面 2、3、10、11 は、半径方 向および垂直方向の両方で反力を発生させるために傾斜面を用いている。接触 面 4、5、7、8 は垂直方向に対して受動的な反力受けとして機能する。反力はは 図 24 の中に示される、プッシャーによって生成される。接触面 6 は一時的に プッシャー1 によって押され、接触面 10 と 11 はプッシャー2 によって押され る。プッシャーについてはこれまでに成熟した設計がない。接触面 6 のプッシ ャー1 は一時的に配置されるもので、DRR と Diagnostic rack の間にトロイダル 方向にプリロードを維持するためにシム板を挿入する。接触面 10 と 11 のプッ シャー2 は DRR に配置され、Diagnostic rack を半径方向に押す。Diagnostic rack と固定機構はステンレス製となっている。前述の通り、プッシャーはトロ イダル方向と径方向の反力を発生する。図 24 に示しているように、最初のス テップ(a)では、プッシャー1によって Diagnostic rack 全体がわずかに変形し、 ボルトが油圧ツールを用いて遠隔保守によって締め付けられる。第二ステップ (b)では、ボルトとギアおよびシム板を備えたプッシャー2 が DRR 上に配置され、 プッシャー2 のボルトが油圧ツールよって締め付けられる。最後に、ステップ (c)では、プッシャー1 が除荷され、Diagnostic rack がわずかに除荷時の形状 に戻ろうとする反力をトロイダル方向の反力として利用する。このシーケンス は、プッシャーの設計によって変更される可能性があり。プッシャーの設計は 未成熟であり、プッシャー1 へのアクセス性や、CMM を用いた遠隔保守性に不明 確な点が多い。

今回新たに提案するタイプは、図 26 に示しているように、4 つの接触面を有 することを特徴としている。2 つの接触面は DSP との接触で、残りは DRR との 接触面となる。反力は曲げられた板バネと補助スプリングによって生成される。 曲げられた板バネの反力を増加させることで、将来的にスプリングを取り除く ことが可能となる。この増加は、曲げられた板バネの厚みや材料を変更するこ とで可能となる。接触面 1 の形状は、トロイダル方向と垂直方向の位置を決め るために、球状となっている。接触面 2 は、ベーキング時の温度差 40 ℃

(Diagnostic rack: 240 ℃、真空容器: 200 ℃) よるトロイダル方向の熱膨張 を許容できるように、トロイダル方向へのスライドを許容するように設計され た円筒状である。接触面3と4は、DRRの穴に挿入されるピンとなる。DSP には 接触面1と2のための反力受けが必要となり、球状および円筒状のカップ状と なっている。各接触面の材質は降伏応力が大きいニッケル合金(例えばインコ ネル 625) で製作することを考えている。図 26 に示されているように、最初の ステップ(a)では、遠隔保守によって操作されるボルトテンショナーの一種で あるプッシャーによって Diagnostic rack の板バネが曲げられる。次に、ステ ップ(b)では、ピンの軸が DRR の穴の軸付近に到達し、DRR の穴に挿入される。 最後に、ステップ(c)ではプッシャーが除荷される。曲げられた板バネの反力 は、各接触面でバランスし、Diagnostic rack を固定する。ピンを挿入するメ カニズムはまだ未設計であるが、CMM と MAM によるすべての操作は Diagnostic rack の後方(プラズマから遠い方)に集約されている。固定機構へのアクセス ポイントは CMM と MAM 側を向いており、容易にアクセスでき、良好な視認性が ある。

34



🗵 20 The Summary of the three types of Locking mechanism [25].



🗵 21 Contacts of Type 1 [25].


🗵 22 Sequence of preloading for Type 1 [25].



図 23 Contacts of Type 2 [25].



🗵 24 Sequence of preloading for Type 2 [25].



図 25 Contacts for Type 3 [25].



☑ 26 Sequence of the preloading for Type 3 [25].

ANSYS Workbench を使用して構造解析シミュレーションを行った。解析は2段 階からなる。まず、板バネを曲げて、ピンを挿入した状態を初期状態として、 次に外部荷重を加える。外部荷重には、地震や VDE イベントによる加速度、自 重、電磁解析から抽出される電磁力が含まれる。表 4 にこれらの外部荷重をま とめる。座標系は図 18 で定義される。解析では各接触面における非線形接触 条件として摩擦(摩擦係数:0.15)を考慮した。さらに、タイプ 3 のバネは、 バネ定数が 25kN/mm バネ要素として定義される。

解析結果は各タイプの変形として図 27 から図 29 に示している。これらの図 における赤い矢印は変位の方向を示す。各タイプ、各方向の反力は図 30 にま とめられている。各グラフは中央で分けられ、左側がプリロード時(固定機構 有効時)の反力(初期状態)、右側が外部荷重を加えた状態での反力を表して いる。これらのグラフは各タイプの特徴を理解するのに役立つ。

タイプ1は、想定通り垂直方向に剛性があり、てこの原理により変形が生じる。接触面1と2が荷重点、接点3と4が支点、接点5と6が力点である。図30(a)の赤い矢印に示されるように、外部荷重の適用により接触面1の垂直方向の反力が大幅に変化し、38%減少する。半径方向の変位に対する抵抗力が弱い可能性が高い。これは、外部荷重を加えた時の半径方向の反力の喪失及び符号の逆転は、各接触面が半径方向に対して平面のために滑ることを示している。

タイプ 2 では、半径方向とトロイダル方向のプリロードを生成するために 2 種類のプッシャーがあるため、変形は複雑である。図 30の(b)の赤い矢印に示 されるように、接触面 1 のトロイダル方向、接触面 2 と 3 の半径方向および垂 直方向の反力が変化する。接触面 1 のトロイダル方向の反力は外部荷重条件下 でほとんど維持されず、約85%減少する。接触面 2 の径方向の反力は78%減少す る。垂直方向の場合も78%減少する。これらの減少は、反力を維持するのに十 分なプリロードの維持が難しいことを示している。

タイプ3では、変形は主に板バネの曲げによるものである。図 30(c)の赤い 矢印に示されるように、接触面1の各方向および接触面2の径方向の反力が大 幅に変化する。接触面1と2の半径方向の反力はそれぞれ43%および59%減少す る。接触面1のトロイダルおよび垂直方向の反力は外部荷重条件下で現れる。 これは接触面1の形状が球形であるため、トロイダルおよび垂直方向に対して サポートとして機能することを意味する。

タイプ1とタイプ3の接触面1、タイプ2の接触面1と2は同じ機能を有し ており、各コンセプトを比較するために重要である。これらの接触面はトロイ ダルおよび垂直方向での位置を固定するため、タイプ2の接触面1と2は、タ イプ1および3の接触面1に相当すると考える。タイプ2の接触面1は主にト ロイダル方向に対する固定に寄与し、接触面 2 は主に垂直方向に対する固定に 対して機能する。図 31 に示すように、各タイプの接触面の反力を初期状態で あるプリロード時(破線)と外部荷重時(実践)のそれぞれでプロットする。 横軸はプリロードの変化、縦軸は反力を表す。各タイプは似た傾向であるが、 タイプ1および2は接触面の反力を維持するには大きなプリロードを発生させ る必要があることが分かる。タイプ1は外部荷重の載荷時に、半径方向に滑る ことが分かる。これは 500 kN のプリロード時に半径方向の反力の向きが変わる ためである。これは半径方向の平らな接触面を有することによる。また、摩擦 のみでは固定できないことが分かる。さらに、垂直方向の反力は約300 kNのプ リロード時に失われる。最小値以下の結果がないのは、接触面が接触していな いこと示す。タイプ2では、400 kNのプリロード時に半径方向および垂直方向 の反力が失われる。この解析から、タイプ3が他のタイプと比べて外部荷重が 載荷された状態で各方向に最も高い反力を、最も低いプリロードで維持できる ことが分かる。

	Ax $[m/s^2]$	Ay $[m/s^2]$	Az $[m/s^2]$		
Seismic	-3.3	-1.65	9.9		
VDE	-34. 476	-14. 222	35.88		
Dead Weight	N/a	N/a	9.8		

表 4 External loads.

Electro-	Fx [kN]	Fy [kN]	Fz [kN]

Magnetic	41.1		8		-19.9	
load	Mx	[kN*m]	My	[kN*m]	Mz	[kN*m]
	98.9		-17.9		-119.3	



🗵 27 The deformation of Type 1 at the external load state [25].



🗵 28 The deformation of Type 2 at the external load state [25].



🗵 29 The deformation of Type 3 at the external load state [25].



⊠ 30 The comparison of the reaction forces at the preloading (left) and the external load state (Right) for each type [25].



⊠ 31 The reaction forces against the preload variation for the contact 1 for Type 1 and 3 and the contact 2 for Type 2 [25].

3.3 設計の具体化

3.1 で述べた 4 つの技術的課題の解決及び 3.2 で行った設計案の比較結果を 考慮して、Diagnostic rack を図 32 に示すように具体化した。具体化前の概念 設計では、巨大な単一鍛造ブロックを切削して製作することが想定されていた が、具体案では複数のステンレス板をリブ構造で繋ぐことによりパーツ化する 案を採用した。リブ構造で固定機構によって発生する反力を支え、ロッドで振 動を防ぐ構造となっており、ステンレス板が主に放射線遮蔽体として機能する。 この構造の採用により、巨大な単一鍛造ブロックの必要性がなくなり、製作性 が大幅に改善された。さらに、具体案では、すべての部品がボルトと位置決め ピンを使用して組み立てられるため、厚板の溶接などはなく、溶接の品質管理 が不要になるようにした。冷却構造については、流路形成のためのガンドリル ではなく、パイプを使用した単純な設計が採用された。板部分は半円形の溝が 加工されており、パイプの埋め込み、クランプしている。パイプの固定方法は 今後詳細に検討予定である。パイプを使用することで、炉内において、試験検 査が難しいことを理由に使用が避けられるプラグ溶接などを除外することがで きた。図 33 に示されるように、固定機構は、4 つのサポートとそれらの DSP/DRR に配置される反力受け及び板バネで構成される。サポートと反力受け はインコネル、板バネは日本産業規格の SUH660 を使用して製作される。サポー トは Diagnostic rack に取り付けられ、反力受けは DSP と DRR にそれぞれ配置 される。曲げられた板バネの反力は、サポートとそれらの反力受けに再分配さ れる。図 34(a)に示されるように、S1 と S2 が CS1 および CS2 と接触した後、 板バネは油圧のボルトテンショナーを使用してボルトを締め付けることにより 曲げられる。この段階で板バネとそれに対向する板の隙間は 20 mm ある。その 後、(b)に示されるように板バネが曲がり、隙間が 3~8 mm に減少し、サポート S3 および S4 が DRR の反力受け (CS3 および CS4) に挿入される。最後に、(c) に示されるように、ボルトテンショナーを除荷することで、反力がサポートに 再分配される。

サポート 1 (S1) は、球状の接触面を有する長方形のキーであり、 Diagnostic rackにボルトで取り付ける。サポート1の反力受け (CS1) は、球 状のカップであり、DSP にボルトで取り付ける。球状の接触面は球状のカップ と隙間ばめ程度の公差で接触する。サポート 2 (S2) は S1 に似ているが、樽状 である。S2 の反力受け (CS2) は円筒形のカップである。樽状にすることによ って、Diagnostic rack はトロイダル方向の熱膨張および+/-0.5 mm の位置ずれ を許容することができる。また、位置ずれが発生した場合、反力受けとの接触 面が変化するが、樽状の接触面なため、常に面一面接触を維持することにより 線一面接触による高応力を防ぐことができる。同じ概念がサポート 3 (S3) お よびサポート 4 (S4) にも適用される。反力受け (CS3 及び CS4) は、線一面接 触による高応力を防ぐために、R400 の円環面となっている。

図 35 に示すように、S1 は位置の基準点として機能し、Diagnostic rack の 回転を許容する。他の 3 つのサポートは、この回転によって接触面の位置が変 化するが、曲面を用いることで許容することができる。この回転は各接触面の 加工公差、累積される組立公差、熱膨張などで発生する。この設計により、構 造的に位置を固定し、設置時に良好な位置再現性、安定性を実現することがで きる。

既存の研究 [25]では、固定機構の特性を調査し、各サポートにおいて最大 150 kNの反力が失われることが分かっており、このとき板バネに発生している 反力は180 kNであり、板バネの曲げ量の1.5 mmに相当する。これは、板バネ の寸法を考慮して単純梁のまげ理論から計算することができる:長さ=850 mm、 幅=770 mm、厚さ=125 mm。その結果、下部ポートと計測支持構造座の熱膨張差 1.5 mmを加えて、最低3 mm以上板バネを曲げる必要があることが分かった。 また、材料強度の観点から、板バネ、各サポートに発生する応力を考えると

(梁の曲げ理論 [27]とヘルムの接触応力 [28])、板バネは最大8 mm まで曲げ ることができる。ヘルツ接触応力は、800 mm 直径の円筒 CS3 と平面 S3 の接触 を想定し、板バネを8 mm 曲げたときに S3 に発生する反力 490 kN の力を適用す ると、975 MPa となる。この応力は Inconel の降伏応力超えるが、塑性変形を 考慮した検討を今後行うことも考えられるため、目標値と板バネの最大曲げ量 は8 mm と設定しておく。この段階では、板バネの曲げ量の目標範囲は3 mm か ら8 mm と設定できた。



🗵 32 The new design of the diagnostic rack [26].



IN 33 The shape of each support and counterpart for the locking mechanism. The supports, S1-S4, are on the diagnostic rack. The counterparts, CS1 and CS2, are on the Divertor Support Pad and CS3 and CS4 are on the Divertor Radial Rail [26].



☑ 34 The preloading procedure: (a) It's ready to be compressed, and the gap of 20 mm between the beam and the diagnostic rack would be decreased by the beam bending; (b) The beam is bent in the range from 3 mm to 8 mm by tightening the hex nut or hydraulic bolt tensioner while the pins of S3 and S4 in the beam would be moved and inserted into the hole as CS3 and CS4 in the Divertor Radial Rail; (c) After untightening the hex nut, the reaction force of the bent beam would be redistribute to each support [26].



⊠ 35 The schematic of the locking mechanism (three-view drawing) and the theory of the accommodation of a deviation (bottom-left). Red arrows indicate acceptable movement of the diagnostic rack and how to accommodate a deviation [26].

3.4 固定機構の試作による設計の妥当性検証

固定機構のモックアップを製作し、各サポートにおける位置再現性と反力の バランスを検証した。また、製作公差と製作性の観点から固定機構の実現可能 性を確認した。図 36 に示されているように、モックアップとして製作した範 囲は Diagnostic rack の強度に寄与する部分とサポートのみとした。モックア ップの主要構造は炭素鋼で構成され、サポートは実際の Diagnostic rack と同 様に Inconel 625 を使用した。モックアップのサイズは 2.2 m x 0.8 m x 1.2 m である。モックアップが発生できる反力は 60 kN 程度となっており、実際の Diagnostic rack が発生する反力より小さい。しかし、今回は位置再現性と反 力のバランス度合の検証に焦点を当てており、反力が実際の Diagnostic rack に近づくと位置再現性及び反力のバランス度合は改善されると考えられるので、 保守的な試験結果が得られた。

幾何公差は図 37 の通り設定した。これらの幾何公差は図 35 に示すように固 定機構の位置ずれの許容範囲から決定した。製作実績も同様に図 37 に示して いる。図 38 に示しているように、S1:球と S2:樽は最終工程で幾何公差を満 たすために加工され、3D スキャナー(MetraSCAN3D)を使用して、形状を測定 し、その形状から加工後寸法を計測した。

図 39 に試験環境を示す。緑色部分のフレームは DSP 及び DRR を模擬しており、固定機構のこの中に配置され、反力を受ける構造となっている。

位置再現性は、約50 kNの反力を発生させ、モックアップをフレームに配置 した。配置→位置測定→取り出しのサイクルを10回行った。プリロードの値は 図 36のG1変位によって調節することができる。G1の変位を板バネの曲げ量と 呼ぶ。隙間の減少は、板バネがより曲がることによって、より大きな反力が得 られることを意味する。モックアップ上のサポート近くに設けた穴の位置を3D スキャナーで測定した。この3Dスキャナーは0.03 mmの精度で形状を測定する ことができる。3D スキャナーはソフトウェア内でモックアップの形状を点デー タとして作成し、その後モックアップの形状の表面データを再生成する。1 回 目の測定結果を基準とし、2 回目以降の測定結果を基準と比較する。基準座標 系は図 39に示される通り、柱の角に設定した。

位置再現性の測定結果を図 40 と図 41 に示している。結果には、板バネの曲 げ量(0.6、1.7、2.2 mm)に対する測定結果が含まれている。板バネの曲げ量 を増加させることで、反力を増加させるのと同様に、位置再現性が改善されて いる。測定結果の中で最も位置がずれたのは S4 の 0.34 mm であった。測定悔過 から偏差 2 σ を考慮すると、0.49 mm であることが分かった。計測機器からの要 求値である+/-1 mm 未満は十分満たせる見通しを得た。 反力は各板バネの曲げ量(0.6 mm、1.7 mm、および2.2 mm)において5回測 定した。反力の測定には圧力測定フィルム(製品名:プレスケール、富士フィ ルム株式会社製)を使用した。この圧力測定フィルムは、+/-10%の精度で圧力 を測定することができ、加圧されると加圧部が着色し、圧力に応じて濃さが変 わる。専用のソフトウェア(FPD8010、富士フィルム株式会社製)及びスキャ ナーを使用して着色したフィルムを分析することによって反力を計算すること ができる。測定フィルムは、図 42 に示されるように、CS1 および CS2 の背面、 および S3/S4 と CS3/CS4 の接触面に配置した。

圧力測定フィルムを使用した測定結果は図 43 の通りである。明暗は圧力の 大きさを示している(明るい色は低圧、濃い色は高圧)。分析結果は図 44 のグ ラフにまとめられている。これらは 5 回の測定の平均値である。各サポートの 反力は力の平衡により同じレベルであるべきあるが、バランスが取れているよ うに見える。2.2 mm の曲げ量の時の S2 についてはデータの取得が適切にでき なかったため除外しているが、各サポートで反力がバランスすることは予測で きると考える。



⊠ 36 The scope of the mock-up (left), the manufactured mock-up (right) and the manufactured supports (bottom-right) [26].



☑ 37 The assumption and achievement (bold) of the mechanical tolerances [26].



🗵 38 The final machining for S2 with the main body [26].



☑ 39 The mock-up CAD model(left) and the manufactured mock-up (right) [26].



☑ 40 The plots of the 3D scanner measurement result for the positioning repeatability test at the points of S1(right) and S2 (left) [26].



🗵 41 The plots of the 3D scanner measurement result for the

positioning repeatability test at the points of S3(left) and S4(right) [26].



☑ 42 The measurement film locations in red lines behind of CS1 and CS2, and surface on the CS3 and CS4 [26].



☑ 43 The pressured measurement films by 2.2 mm G1 Displacement) at the measurement film locations [26].



44 The results of the reaction force measurement for each support at each G1 Displacement [26].

3.5 まとめ

Diagnostic rackの固定機構については既存の二案(タイプ1、タイプ2)と 本研究で提案したタイプ3を構造解析シミュレーションを用いて比較した。 Diagnostic rack に搭載する計測機器から求められている位置再現性と ITER に おける荷重によって反力が失われないことに重点を置いて比較した。まず、タ イプ1は摩擦で位置決めをしていることが特徴となっているが、熱サイクルに より容易に位置がずれることが想像できる。タイプ2は、全方向に対して11 個の接触面に反力を発生させて固定するため位置ずれの発生は抑制できている が、11 個の接触面に発生する反力を制御することは極めて難しいと考えられ る。タイプ3は、球状のサポートで位置決めを行い、ピンを穴に差し込むこと によって最終的に固定する構造なため、位置ずれの可能性が構造的になく、位 置再現性が良いと考えられる。次に、反力について述べる。タイプ1は摩擦で 半径方向の位置決めをしているために、反力の方向が容易に逆転(滑る)して しまうことが分かった。タイプ2については剛性が高すぎるために、外部荷重 によって変形すると、ただちに反力が失われる。タイプ3については、小さな プリロードにも関わらず、板バネが変位を許容することができ、外部荷重によ って反力が失われないことが確認できた。

遠隔保守の観点から重要なことは、最小の手順で、単純な操作を行えること である。タイプ1及びタイプ2は、反力受けの構造として、DRR上に構造物を 配置する必要があり、遠隔保守の観点では、質量制限があるため、この操作は 容易ではない。タイプ3は遠隔保守によって操作される箇所が、遠隔保守機器 の周辺に集中して配置され、なおかつ、単純な操作で固定機構を動作させるこ とができる。また、タイプ3の構造は、遠隔操作を必要とする核発電所や衛星 などの宇宙産業を含むさまざまな産業に適用可能である。タイプ3の設計は単 純であるが、単純な遠隔操作で十分な反力を生み出すことができる。球や円筒 などの形状は複雑であるが、板バネを用いたシンプルな構成となっているた め、他の産業へ適用は難しくはない。

タイプ3をベースに Diagnostic rack 及び固定機構の設計具体化を行った。 遮蔽体として機能するステンレス部分は、鍛造材の板材とし、その板材をリブ 構造で繋ぐ構造とした。これにより、巨大な一体の鍛造ブロックから Diagnostic rackを製作する必要がなくなる。板材は、固定機構によって発生 する反力を支持する強度だけ確保すれば良いため、ロードパス上のみにリブ構 造を設け、それ以外の部分は棒で板材を繋ぐ構造とした。また、各パーツはボ ルト締結で組立可能な構造となっており、原子炉内の構造物においては、品質 担保を難しさから極力避けるべき溶接をなくした。固定機構の板バネの材質は SUH660 を採用することにより、曲げ量を大きくとることができ、板バネは最大 8 mm まで曲げることが可能となった。必要な曲げ量は最低で4 mm 程度と見積 もられているため、十分裕度を持った設計ができていることが分かる。この裕 度によって、機微な曲げ量の制御が必要でないため遠隔保守による操作が簡便 となる。また、計測機器等の質量や、荷重に応じて曲げ量を増減できるので、 異なる計測機器を搭載した場合への汎用性を向上することができた。

固定機構のモックアップ製作と試験を実施し、固定機構の設計の妥当性を確認した。結果は、位置再現性が、2σで0.49 mmの偏差となり良好な位置再現性を示した。また、板バネの曲げ量を増加することにより、反力を増加させると位置再現性は改善することが分かった。一方、反力の測定結果は、期待通り、各サポートでバランスすることが分かった。

将来の作業として、取り合い点などの累積公差に影響を与える機器を考慮し た公差解析、詳細な応力解析などが必要不可欠である。また、真空環境では、 冷間溶接が問題となり、固定機構の接触面で発生する恐れがある。そのため、 冷間溶接を防ぐためのコーティング材の検討を進めており、今後のモックアッ プ製作時にはコーティングを施す予定である。

第4章 高周波伝送ラインにおける遠隔保守対応の

電気コネクタの開発

4.1 遠隔保守電気コネクタの考案

4.1.1解決すべき課題

遠隔保守で接続・切断する電気コネクタ(図 45、図中では RHEC (Remote handling electrical connector))において、核融合炉内では金属製の被覆の MI (Mineral insulated) ケーブルの必要性とプラズマ計測機器のための高周波電 力伝送路における電力損失について説明する。

真空、放射線、磁場などによって樹脂製の被覆を持ったケーブルを使用でき ないなどの環境的な要因により電気コネクタの設計と実現は困難となる。高周 波伝送が計測機器から要求されており 「29]「30]、過負荷による発熱や、イン ピーダンスのミスマッチによるパワーロスは避ける必要がある。既存研究 [31] とは異なり、本研究では電気的な問題を排除するために MI ケーブルのみを伝送 線として使用している。MI ケーブルの被覆はステンレス製、絶縁材として酸化 マグネシウムや、アルミナなどが一般的に充填されている。その中に芯線が通 してある構造となっているが、MI ケーブルの剛性が、コネクタの接続・切断の 遠隔保守において問題となる可能性がある。MI ケーブルの可とう性が小さいた め、反力が大きく遠隔保守によって電気コネクタを動かすことができない可能 性がある。電気コネクタの接続・切断ができない場合には、Diagnostic rack を下部ポート内から取り出すことができなくなり、それに応じでダイバータの 取り出しが不可能になる可能性があった。ダイバータの取り出しが不可能にな ると、最終的に安全境界である真空容器が破損する可能性が出てくるため、継 続して核融合炉の運転できなくなる可能性がある。そこで、本章では支持部の 間を長くとり MI ケーブルを可とう部として利用することで、電気コネクタの接 続・切断時の移動を許容する構造の電気コネクタを提案した。構造解析シミュ レーションを用いて、MI ケーブルの束が曲がることによって発生する応力を評 価し、さらにプロトタイプの製作により設計の妥当性を検証した。



図 45 Location of DR and RHEC [32] (Plasma and Fusion Researchの Copyright Statement に従って引用。以下同様。).

4.1.2要求を満たす設計案

図 46 に示すとおり、電気コネクタはコネクタ部、MI ケーブルバンドル、 駆動機構及び位置調節機構で構成されている。このコネクタは合計 36本(2本 は計測機器の圧空動作シャッターのリミットスイッチ、4 本は計測機器の高周 波伝送用、30本は熱電対)の MI ケーブルを接続する予定である。Diagnostic rack 上のオス側の電気コネクタは Diagnostic rack をポートから取り外す際に 周辺機器との衝突を避けるために 60 mm 駆動させる必要があるため、MI ケーブ ルバンドルを、電気コネクタの駆動に合わせて曲げる必要がある。そこで MI ケ ーブルバンドルを支持部の間を 1.2 m の長さを持たせ、可とう部とした。

駆動機構は、1/50の減速機と遠隔保守機器(DRHS)との取り合い点となる六角ボルト、リニアガイドから構成した。この減速機により、1.3 Nmの入力トル クで 5000 N の軸力を発生させる。この軸力を用いて電気コネクタの駆動を行っ た。

位置調節機構は、電気コネクタ接続時には非常に重要な要素となる。電気コ ネクタのオス側とメス側の位置は常に一定ではなく、Diagnostic rack を下部 ポート内に配置したときの位置や、プラズマ運転中の各構造物の温度差による 熱膨張差などによって変化する。例えば、プラズマ運転時には、Diagnostic rack (電気コネクタのオス側)と下部ポート側壁(電気コネクタのメス側)の 間には約40 ℃の温度差が発生することがわかっており、図46に示すX方向に 対して+1.9 / - 1.0 mm、Z及びY軸周りに+/- 0.06度の角度ずれを発生させる ことが分かっている。よって、電気コネクタをこれらの位置ずれを許容する必 要がある。そこで、ガイドピンと皿ばねを用いてこれらの位置ずれを許容する 構造とした。

電気コネクタが理想的な位置(位置ずれが無い)に配置された場合に駆動に 必要な軸力及びトルクを各種ケーブルのターミナル(MI ケーブルの端部が接続 されるパーツ)の摩擦力の測定、ANSYS を用いた MI ケーブルバンドルの応力・ 反力解析及び種々のリニアガイドの摩擦力(カタログ値)から計算した。

電気コネクタ及び電気コネクタ内部の MI ケーブル接続部となるターミナルは ストーブリ社が製作しており、これはカタログ品の CombiTac CT シリーズに相 当する。ユニバーサル試験機を用いて、ターミナルの挿抜時の摩擦力を測定し た。ターミナルは三種類あり、高周波伝送用の同軸ケーブル用ターミナル、熱 電対用のツイストペアケーブル用ターミナル、リミットスイッチなどの信号線 用ツイストペアケーブル用ターミナルとなっている。3 種類のターミナルの中 で最も大きい摩擦力は 16.1 N となり、同軸ケーブル用のターミナルであった。 一つの電気コネクタに必要なターミナルは 20 個となるため、16.1 N × 20 個 でターミナルの摩擦力は 322 N と見積ことができる。

MI ケーブルバンドルはANSYSにおいて、図 47の通りモデル化して解析した。 MI ケーブルは、反力に寄与するパイプのみをモデル化している。境界条件とし、 電気コネクタに接続される部分を 60 mm 移動、反対側を MI ケーブルバンドルの 支持部とし、完全固定とした。解析の結果、最大応力は約 115 MPa となり、ス テンレスの 0.2%耐力より十分低いことが分かった。また、支持部に発生する反 力は X 方向に 17 N、Y 方向に 97 N、Z 方向に 870 N となることが分かった。こ の Z 方向の力は駆動方向に対して垂直方向となるため、リニアガイドに発生す る摩擦力はこの力によって発生する。オイレス工業の BTU40 に相当するブッシ ュを使用することを想定すると摩擦係数は 0.2 であることがカタログから分か っており、垂直抗力 870 N 及び電気コネクタの質量(20 kg)を考慮すると、駆 動方向に対する摩擦力は 213 N になることが分かった。

上述の3つの要素から発生する反力及び摩擦力の合計は632 Nとなり、減速

機のギア比及びウォームホイールにおける軸力とトルクの換算式から必要トル クは 0.17 Nm と求めることができる。これは駆動機構のスペックの 16%程度の トルクとなるため、十分裕度をもった駆動機構の設計ができていることが分か る。



⊠ 46 Configuration of RHEC [32].



☑ 47 Analysis result Displacement (left) and Von Mises stress (Right) showing the original position as the shadow [32].

4.2 試作と設計の妥当性検証

電気コネクタのプロトタイプは駆動機構及び MI ケーブルバンドル(ステンレ ス配管で代用)を含めて、図 48 のとおり製作したまた、電気コネクタ部の拡 大写真を図 49 に示す。プロトタイプには軸力測定のためのロードセルとトル ク測定のためのトルクメーターを搭載している。トルクは DRHS が発生できる最 大トルクである 60 Nm を下回る必要がある。

図 50 に軸力とトルクの測定結果を示す。駆動機構はステッピングモーター によって動作し、60 mmのストロークで、0-400秒で電気コネクタが接続され、 401-800秒で切断される。グラフは軸力とトルクの変化を前述の接続・切断時 の時間を横軸にとって示している。理想的な電気コネクタの位置では、トルク は0.3 Nm、軸力は0.38 kNとなり、事前の見積である0.31 kNに近い。あえて 位置ずれ(垂直及び水平方向に+2 mm、垂直及び水平方向の軸周りに+1 度、駆 動軸周りに-1 度)を発生させた状態では、軸力及びトルクは大きく変化した。 これらの変化は電気コネクタのオス側とメス側の接触状態の変化によるもので、 図中(a)の領域では、MIケーブルバンドルの反力が主に寄与している。(b)の 領域ではガイドピンと穴が接触することによる摩擦力が主に変化に寄与してい る。(c)の領域では、電気コネクタが接続され、位置調節機構の皿ばねが潰さ れることによるばね反力が主に変化に寄与している。(c)の時に軸力及びとト ルクは最大値をとり、それぞれ、2.6 kN、1.1 Nmとなった。この測定で再現し た位置ずれは予想される位置ずれよりも17倍程度大きい値を設定しており、十 分な裕度を持たせた条件であるものの、駆動機構の設計値である、1.3 Nmのイ ンプットに対して5 kNの軸力のアウトプットよりも、得られる軸力は小さくな ることが分かった。



図 48 The RHEC prototyping [32].



 \boxtimes 49 The magnification picture of the connectors [32].



☑ 50 The results of the axial force for the load cell and the torque for the torque meter, and pictures for each state: (a) connecting/disconnecting state, (b) touching/detaching state of the guide pins on the holes, and (c) Connected state [32].

4.3 まとめ

遠隔保守に対応した電気コネクタの設計を考案し、設計の妥当性について検 証を行った。

電気コネクタは可とう部として、高周波伝送の妨げとなるセラミックビーズ などを芯線に通したケーブルを除外し、支持部を電気コネクタから 1.2 m 程度 離れた位置にもった MI ケーブルを使用することとした。これにより、小さなト ルクで電気コネクタを駆動しつつ、計測機器に必要な高周波の伝送を容易にす ることができる設計を考案した。電気コネクタの接続に必要な軸力は 632 N、 トルクは 0.17 Nm と見積もられ、これは、DRHS が発生可能なトルクである 60 Nm より十分小さい。MI ケーブルバンドルに発生する応力は 115 MPa となるが、 十分ステンレスの 0.2%耐力より小さく、実現可能な電気コネクタの設計ができ ていることが分かった。

電気コネクタのプロトタイプを製作し、設計の妥当性検証を行った。理想的 な位置では、(電気コネクタのオス側とメス側の位置ずれがない)、電気コネク タの接続・切断に要する軸力は0.38 kN、その時に必要なトルクは0.3 Nm とな り、事前の見積もりである0.31 kN に非常に近い値が得られ、設計が妥当であ ることを明らかにした。駆動機構の減速機については、仕様では1.3 Nm のトル クで5 kN の軸力が得られるはずであったが、1.1 Nm のトルクで、2.6 kN の軸 力にとどまった。減速機の今後の改良が望まれる(具体的にはギア等の材質変 更による効率向上)。コネクタのオス側とメス側の位置調整機構については、 効果的に機能し、想定よりも大きな位置ずれを発生させて試験をしたにもかか わらず、駆動機構は問題なく動作した。このプロトタイプは大きな問題が発生 することなく駆動し、電気コネクタの接続と切断が実施できることを示し、 DRHS との取り合い条件についても満足することが示された。
第5章 結論

本論文では、トカマク型核融合炉の計測用ポート内に配置される Diagnostic rack の構造に関する研究を行った。

核融合炉では、真空容器の中でプラズマを加熱し、核融合反応を発生させる。 核融合反応の生成物である中性子によって、ポートを含む核融合炉内の構造物 は放射化するため、人手によるメンテナンスが不可能となる。そのため、遠隔 保守(遠隔でロボットを操作し、メンテナンスを行う)が必要となるが、既存 の核融合炉実験炉等では、ポート内の機器の放射化レベルが比較的低いため、 本格的な遠隔保守が必要とされていなかった。

核融合実験炉である ITER 以降の核融合炉においては Diagnostic rack は、人 が近づくことができないレベルに放射化するため、遠隔保守が必須となる。本 論文において、遠隔保守を考慮した Diagnostic rack の構造を検討したが、放 射線環境によって制限される遠隔保守ロボットの仕様(可搬可能質量の制限及 びアクセス性の制限)が、遠隔保守を必須とする構造物の開発において、考慮 すべき重要な要素であることが分かった。

本論文では、遠隔保守における課題を解決するために、軽量な中性子遮蔽体の開発、遠隔保守可能な Diagnostic rack の固定機構の開発及び電気コネクタの開発を行った。

以下に、本論文の成果について述べる。

1. 炭化ホウ素粉を用いた軽量でガス吸着の少ない中性子遮蔽体の開発

炭化ホウ素粉をステンレスの容器に充填し封止した新しい中性子遮蔽体 を提案した。炭化ホウ素を使用することで金属を主とした中性子遮蔽材と 比べると比較的軽量になる。原材料に近い粉を用いることで比較的安価に 中性子遮蔽体を製造することができ、容器の形状を変えることで様々な形 状を容易に製作できる。また、ステンレスの容器に入れることでガス吸着 の問題を解決した。

試作によって2種類のサイズ(2 mm と 0.2 mm)の炭化ホウ素粉を振動充 填し、プレスすることにより密度比を炭化ホウ素の真密度(2525 kg/m³)の 76%(1915 kg/m³)まで高めることができることを明らかにした。

遮蔽計算においては 70%の密度比を考慮して、運転停止後線量率を計算し、 ITER における、運転停止後線量率の要求値である 50 μSv/h 及び質量制限 である 9.5 トンを下回ることができた。これにより具体的に核融合炉に適用 可能な中性子遮蔽体の提案であることを明らかにした。 2. 遠隔保守可能で、核融合炉における荷重に耐える固定機構の開発

本研究では、球と曲面を特徴とする固定点と Diagnostic rack の構造の一 部を板バネとして使用する固定機構を提案した。他機関が開発中の二案と 構造解析シミュレーションを用いて比較を行い、必要な反力 600 kN を、本 提案が三案の中で最も効率よく発生できる構造になっていることを明らか にした。また、本提案が三案の中で ITER における電磁力などの荷重によっ て各固定点の反力が失われにくく、油圧ジャッキで板バネを曲げることに より、固定機構を動作させるための遠隔保守を三案の中で最も単純化でき た。本研究における提案が優位であることを明らかにした。球と曲面の固 定点を用いることにより幾何的に設置位置が決まる構造をしており、モッ クアップを用いた位置再現性の測定結果は、2 σ で 0.49 mm の偏差となり良 好な位置再現性を示した。これにより、本固定機構を有する Diagnostic rack に、高い設置精度・位置再現性を必要とするプラズマ計測機器を搭載 可能であることを明らかにした。また、プラズマ計測機器だけでなく、高 い設置精度・位置再現性が要求される機器を搭載する構造物に、本提案の 固定機構の適用が考えられる。

3. 遠隔保守可能で、高周波伝送における損失を削減可能な、MI ケーブルを使 用した電気コネクタの開発

可とう部として支持部の間隔を長くした。MI ケーブルを使用することに よって、小さなトルクで挿抜可能で、計測機器に必要な高周波伝送におけ る電力損失を低減可能な電気コネクタの設計を考案した。電気コネクタの 挿抜に必要なトルクは0.17 Nm と見積もられ、これは、遠隔保守機器が発生 可能なトルクである 60 Nm より十分小さいことが確認された。また、電気コ ネクタ挿抜時に可とう部の MI ケーブルが曲げられることにより発生する応 力は、構造解析シミュレーションを用いて、被覆材であるステンレスの 0.2%耐力より十分小さいことが確認された。この設計を基にプロトタイプ を製作し、電気コネクタ挿抜時のトルクを測定した。トルクは 0.3 Nm とな り、設計値である 0.31 kN に非常に近い値が得られ、想定通りの結果が得ら れた。この提案の実現性が確認できたことにより、核融合炉内で使用可能 で、遠隔保守に対応した高周波伝送ラインの電気コネクタの実用化を大き く推進することができた。

本論文で論じた、これらの研究により、遠隔保守に対応した Diagnostic rackの構造を考案することができた。本研究の成果は、ITERにおいては、実用 化されており、Diagnostic rack の製造が数年内に開始される予定である。ま

た、発電を実証するための実証炉においても、本研究の成果が適用されることが期待されており、核融合炉の実用化への貢献度は大きいと考える。

参考文献

- [1] 電気事業連合会, "日本の電力消費," [オンライン]. Available: https://www.fepc.or.jp/enterprise/jigyou/japan/.
- [2] 総務省、"電力量の爆発的増加と地球温暖化の加速," [オンライン]. Available: https://www.soumu.go.jp/johotsusintokei/whitepaper/ja/r04/html/nd121160.html.
- [3] 電気事業連合会,"主要国の電力事情,"[オンライン]. Available: https://www.fepc.or.jp/enterprise/jigyou/shuyoukoku/index.html.
- [4] 経済産業省、"令和4年度エネルギーに関する年次報告(エネルギー白書2023)、"
 [オンライン]. Available: https://www.enecho.meti.go.jp/about/whitepaper/2023/html/3-10-0.html.
- [5] 内閣府, "フュージョンエネルギー・イノベーション戦略," [オンライン].
 Available: https://www8.cao.go.jp/cstp/fusion/fusion_senryaku.pdf.
- [6] Y.Someya, "Progress in design and engineering issues on JA DEMO," 28th IAEA Fusion Energy Conference, 2021.
- [7] K. Tobita, "Overview of the DEMO conceptual design activity in Japan," *Fusion Engineering and Design*, vol. 136 Part B, pp. 1024-1031, 2018.
- [8] 鈴木 哲, "3.ブランケットの構造を理解する," J. Plasma Fusion Res, vol. 82, no. 11, pp. 768-774, 2006.
- [9] 文部科学省, "核融合研究," [オンライン]. Available: https://www.mext.go.jp/a_menu/shinkou/iter/019.htm.
- [10] ASN. [Online]. Available: https://www.asn.fr/tout-sur-l-asn/l-asn-enregion/provence-alpes-cote-d-azur/iter.
- [11] 大隅久, "福島第一原子力発電所の廃炉に向けたロボット技術の現状と課題,"
 2021. [オンライン]. Available: http://www.aec.go.jp/jicst/NC/iinkai/teirei/siryo2021/siryo25/1_haifu.pdf.
- [12] S. Esqué, Fusion Engineering and Design, vol. 89, pp. 2373-2377, 2014.
- [13] 野口悠人, "4. ITER ブランケット遠隔保守機器の開発," J.Plasma Fusion Res., vol. 92, no. 6, pp. 408-413, 2016.
- [14] J. Guirao, "Standardized integration of ITER diagnostics Equatorial Port Plugs," *Fusion Engineering and Design*, vol. Part B, no. 146, pp. 1548-1552, 2019.
- [15] H. Ogawa, "Engineering design and R&D of Impurity Influx Monitor (divertor) for ITER," *Fusion Eng. Des.*, vol. 83, p. 1405, 2008.

- [16] 河野康則, "ディスラプションを制御する~物理現象の理解と制御技術の進展," J.
 Plasma Fusion Res, vol. 86, no. 1, pp. 3-16, 2010.
- [17] S. Ciochhio, "Project Requirement (PR)," ITER Organization, 2019.
- [18] P. Spaeh, "Structural pre-conceptual design studies for an EU DEMO equatorial EC port plug and its port integration," *Fusion Engineering and Design*, vol. 161, p. 111885, 2020.
- [19] S. TANAKA, "Novel Concept of Neutron Shield for ITER Diagnostic Lower Port Integration," *Fusion Engineering and Design*, vol. 169, no. 112427, 2021.
- [20] Y. Wu, "Multi-functional Neutronics Calculation Methodology and Program for Nuclear Design and Radiation Safety Evaluation," *Fusion Science and Technology*, vol. 74, pp. 321-329, 2018.
- [21] Y. Wu, "CAD-Based Monte Carlo Program for Integrated Simulation of Nuclear System Super MC," *Anuals of Nuclear Energy*, vol. 82, pp. 161-168, 2015.
- [22] 国立研究開発法人海洋研究開発機構,"中型高圧実験水槽装置の概要,"[オンライン]. Available:
 https://www.jamstec.go.jp/j/about/equipment/yokosuka/img/chugata_kouatsu_jikk en.pdf.
- [23] C. Damiani, Fusion Engineering and Design, vol. 136, pp. 1117-1124, 2018.
- [24] "I. V. Buslokov," *Fusion Engineering and Design,* vol. 112903, p. 173, 2021.
- [25] S. TANAKA, "Locking Mechanism of Diagnostic Rack in ITER Lower Port #02," *Fusion Engineering and Design*, vol. 193, no. 113808, 2023.
- [26] S. TANAKA, "The diagnostic rack design and the functional demonstration of the locking mechanism for ITER diagnostic lower port integrations," *Fusion Engineering and Design*, vol. 200, no. 114194, 2024.
- [27] T. S, THEORY of ELASTICITY, 1951.
- [28] H. Hertz, "Über die berührung fester elastischer Körper," Journal für die reine und angewandte Mathematik, vol. 92, pp. 156-171, 1896.
- [29] A. Ushakov, Fusion Engineering and Design, vol. 111546, p. 154, 2020.
- [30] U. Stephan, Fusion Engineering and Design, vol. 113079, p. 117, 2022.
- [31] J. Kyytinen, *Fusion Engineering and Design*, vol. 112243, p. 165, 2021.
- [32] S. TANAKA, "Design and Prototyping of Remote Handling Electrical Connector for Diagnostic Rack in ITER," *Plasma and Fusion Research*, vol. 18, no. 1405070, 2023.
- [33] 経済産業省, "2050 年カーボンニュートラルに伴うグリーン成長戦略," [オンライン]. Available:

https://www.meti.go.jp/press/2020/12/20201225012/20201225012.html.

- [34] 東京電力ホールディングス, "ロボット技術の活用," 東京電力ホールディングス,
 [オンライン]. Available: https://www.tepco.co.jp/decommision/principles/technology/robot/index-j.html.
- [35] J. Palmer, "ITER'S DIVERTOR REMOTE HANDLING SYSTEM SIGNED OFF," 2012. [Online]. Available: https://www.iter.org/newsline/244/1372.
- [36] "ITER 計画・幅広いアプローチ活動の概要," [Online]. Available: https://www.mext.go.jp/content/20220112-mext_kaisen-000019860_1.pdf.
- [37] J.M.Martinez, "ITER vaccum vessel structural analaysis completion during manufacturing phase," *Fusion Enginerring and Design*, vol. 109 Part A, pp. 688-692, 2016.

謝辞

この度の博士論文の研究及び学位申請にあたり、多大なる支援と導きを賜りました全ての方々に心から感謝申し上げます。

まず、最初に、修士課程時代より私の学問的な道のりを見守り、本学位審査 の主査として指導して下さった利根川昭教授に深く感謝いたします。教授から の貴重なご指導と温かい励ましは、私の研究活動において不可欠なものでした。

次に、会社員時代の上司であり、現在の研究における指導者でもある伊尾木 公裕さんに感謝いたします。伊尾木さんから学んだ実務と知識は、現在の研究 において大きな影響を与えています。

また、量子科学技術研究開発機構の上司として、大きな支えとなった波多江 紀仰さんと先輩である丸山敏之さんに心より感謝します。二人の協力なくして、 研究成果の発表は成し遂げられませんでした。

ITER 機構における同僚であり、本研究における協力者である Daniel Nagy さんと Jaemin Kim さんにも特別な感謝を表します。彼らの専門知識と協力が、本研究の進行において大きな助けとなりました。

学位審査を担当して下さった、大山龍一郎教授、沖村邦雄教授、堀澤秀之教 授、桑畑周司准教授の皆様にも、厳正な審査と貴重なご意見を賜り、心より感 謝申し上げます。

最後に、私を常に支え、愛情深く励ましてくれた家族に、最大の感謝を捧げ ます。家族の存在がなければ、この学位への道のりを乗り越えることはできま せんでした。

この論文は、上記のすべての方々の支援の賜物であり、深い感謝の気持ちを 込めて、この謝辞を献げます。