— 報告 —

## 環境シミュレーター OOVEE の製作

田村 肇1\*, 荒木 英一郎1, 木下 正高1, 浜野 洋三1, 柏瀬 憲彦1, 川田 佳史1

海底および海底掘削孔内に設置するセンサーの長期安定性評価を行なうことを目的として,長期にわたり安定した温度・圧力を維持できる環境シミュレーター OOVEE (Oil Operated Virtual Environment Equipment)を製作した. OOVEEは,2台の温度安定性±10 mKの恒温槽,安定稼動時の圧力安定性±3 kPaの圧力天秤,容積6.6 Lの圧力容器からなっている.設定できる温度の範囲は-2~175℃,圧力範囲は1~100 MPaである.評価試験を行い,22時間にわたり,圧力容器内の圧力を60±0.05 MPa,温度を2±0.008℃に保つことに成功した.圧力の変動は圧力天秤のピストン回転加速によるものであり,2時間程度であればより安定した圧力を連続して供給できる.恒温槽の温度均一性は,深さ10 cm以上の部分で±15 mK である.

キーワード:センサー, 孔内計測, 長期安定性評価

2010年9月16日受領:2010年12月27日受理
1 独立行政法人海洋研究開発機構 地球内部ダイナミクス領域
\*代表執筆者:

 田村 肇
 独立行政法人海洋研究開発機構 地球内部ダイナミクス領域 〒237-0061 神奈川県横須賀市夏島町2-15
 046-867-9318
 jim-tamura@jamstec.go.jp

著作権:独立行政法人海洋研究開発機構

## Report —

# Development of Oil Operated Virtual Environment Equipment (OOVEE)

Hajimu Tamura<sup>1\*</sup>, Eiichiro Araki<sup>1</sup>, Masataka Kinoshita<sup>1</sup>, Yozo Hamano<sup>1</sup>, Kazuhiko Kashiwase<sup>1</sup>, and Yoshifumi Kawada<sup>1</sup>

A test system for seafloor / borehole sensor, OOVEE (Oil Operated Virtual Environment Equipment), was equipped for long term sensor stability evaluation. OOVEE consists of two +/- 10 mK stability isothermo baths, a +/- 3 kPa stability (short term typical value) deadweight tester, and 6.6 L pressure chamber. The range of temperature is -2 to 175 degree Celcius, and of pressure 1 to 100 MPa. Pressure and temperature in the chamber were kept at 60 +/- 0.05 MPa and 2 +/- 0.008 degree Celcius for 22 hours evaluation. Variation of pressure came from acceleration of piston rotation, and more stable pressure can be supplyed within 2 hours. Temperature homogeniety of the isothermo bath was +/- 15 mK beneath 10 cm depth.

Keywords: Sensor, borehole observatory, long-term stability evaluation

Received 16 September 2010 ; Accepted 27 December 2010

1 Institute for Research on Earth Evolution (IFREE), Japan Agency for Marine-Earth Science and Technology (JAMSTEC)

\*Corresponding author:

Hajimu Tamura Institute for Research on Earth Evolution (IFREE), Japan Agency for Marine-Earth Science and Technology (JAMSTEC) 2-15 Natsushima-cho, Yokosuka 237-0061, Japan Tel. +81-46-867-9318 jim-tamura@jamstec.go.jp

Copyright by Japan Agency for Marine-Earth Science and Technology

## 1. 序

JAMSTECでは、海底に各種のセンサーを設置し、観測 を行なっているほか、海底掘削孔内にセンサーを設置し、 10年程度の期間にわたり継続的に観測を行なう長期孔内 計測の実施を計画している.

センサーが時間経過に従ってドリフトを起こすこと は、よく知られている.例えば水圧計について、Watts and Kontoyiannis (1989)が個体ごとに異なるがシステマティッ クなドリフトを示すことを報告している.またKobata (2005)は、ブルドン型高圧トランスデューサーの長期ド リフトが圧力やその変動の履歴に応じて変わることを指摘 すると同時に、個々のトランスデューサーのドリフト傾向 を把握したうえでそれを一次式で補正することを提案して いる.

長期にわたる観測に際して、観測点の事情に即した環境 で事前にセンサーの特性を把握することは重要である。特 性の把握に際しては、観測点においてセンサーにかかると 予想される温度・圧力を再現し、特性を把握しうる精度で 安定させなければならない。観測装置は通常耐圧容器に収 容されたセンサーアッセンブリとなるため、相応の大きさ となるそれを収容できる必要もある。

このような評価を行なうため,最大直径130 mm,長さ 500 mmのセンサーを収容して海底および海底掘削孔内の 温度・圧力を安定して再現することを目的とする試験装置 「OOVEE (Oil Operated Virtual Environment Equipment)」 を 製作した.

本報告では、OOVEEの構成と、動作試験の結果につい て報告する。

### 2. 装置の概要

試験装置 (OOVEE: Oil Operated Virtual Environment Equipment) は、大容量を加圧する加圧系(OOVEE-RP), 圧力を一 定に保つための油圧制御系(OOVEE-PC)と、圧力容 器 (Pressure Chamber), これらを結ぶ圧力配管系, そし て温度を一定に保つための恒温槽から構成される (Fig. 1). OOVEE-RP は油圧 ブースターポンプ(Oil Booster Pump: Haskel ASFD-202)と手動バリアブルボリューム(Variable Volume: HIP MPG1-30000)から構成され, 圧力容器の初期 加圧を行う. OOVEE-PC は圧力制御の核となる部分であ り、圧力天秤(Deadweight Tester: DHI PG7302)と圧力制 御ポンプ (Pressure Control Pump: DHI PPCH)から構成され る. 圧力容器は、容積約6.6 L、耐圧 241 MPa、使用温度上 限300℃の SUS630 製容器である(Fig. 2). これらを繋ぐ圧 力配管系には、系の圧力を読み取るための基準圧力モニ ター (Reference Pressure Monitor: DHI RPM4) が含まれる. 圧力は1~100 MPa を供給できる. 恒温槽は、冷凍機を使 用する低温用 (OOVEE-LT: 離合社400-PBC) と使用しな い高温用 (OOVEE-HT: 離合社400-PBH) が各1台である. 温度範囲は、OOVEE-HT: 離合社400-PBH) が各1台である. 温度範囲は、OOVEE-LTが-2~60℃、OOVEE-HTが60~ 180℃である. ただし圧力媒体である di-2-ethylhexyl-sebacate の耐用温度が175℃であるため、温度上限はこの温度とな る.

圧力容器と圧力制御系は一そろいしかないため,基本的 には恒温槽のいずれかと圧力容器,圧力制御系を組み合わ



Fig. 1. Schematic of OOVEE. OOVEE consists of six parts: OOVEE-PC, OOVEE-RP, the pressure chamber, pressure tubings, and two isothermo baths (OOVEE-LT and OOVEE-HT). V1, V2, V3, and V4 are valves. OOVEE-PC is the pressure control including a deadweight tester and a pressure control pump. The pressure chamber is pressurized first by rough pressurinzing aparture, OOVEE-RP, which includes a booster pump, and then controlled by OOVEE-PC after pressure adjustment by a variable volume included in OOVEE-RP. The pressure chamber's temperature is controlled by one of two isothermo baths, OOVEE-LT and OOVEE-HT.

図1. OOVEEの構成図. OOVEEは、OOVEE-PC、OOVEE-RP, 圧力容器, 圧力配管, そしてOOVEE-LTおよびOOVEE-HTの2 つの恒温槽の,6つの部分に分けることができる. 図中,V1, V2,V3,V4は配管を仕切るバルブである.OOVEE-PCは圧力天 秤(Deadweight Tester)と圧力制御ポンプ(Pressure Control Pump) を用いて圧力制御を行なう.圧力容器内の圧力は,まずOOVEE-RPの油圧ブースターポンプ(Oil Booster Pump)を用いて加圧し, 手動バリアブルボリューム(Variable Volume)を用いて圧力を微 調整したうえで,OOVEE-PCで制御する.圧力容器の温度は、2 つある恒温槽(OOVEE-LTおよびOOVEE-HT)のいずれかで制 御する. せることになる. OOVEE-LT と OOVEE-PC の組合せの場 合 OOVEE-LT+PC, OOVEE-HT との組合せの場合 OOVEE-HT+PC と表記する.

#### 2.1. 圧力容器

Fig. 2 に圧力容器の構造を示す. Fig. 2aが容器本体を含 む全容で,直径130 mm,深さ500 mmの円筒空間がある. 蓋の凹凸や底部の丸みを無視すると,容積は約6.6Lとなる. 圧力媒体を導入するポートは容器側面と蓋の二箇所に用意 されており,側面のポートから圧力媒体を導入し,蓋のポー トから空気抜きを行なう.容器本体の上部には段差が設け られ,その上の内壁にねじが切ってあり,段差部分で蓋を 支え,その上から押さえねじで蓋を押して固定する.

蓋は上下に段差のある独楽状の形状をしており (Fig.







Fig. 2. The pressure chamber. a: total image of the pressure chamber. b: cap of the pressure chamber.

図2. 圧力容器の断面図. a は圧力容器全体の断面であり, b は 蓋の断面図である. 2b),下部は容器本体の段差から3 cm ほど中に入り込む. この部分にJIS B 2401 4種Dフッ素ゴムOリングをはめて おり,これで油圧をシールする.下部にはハーメチック シールのフィードスルー電極(16 極)がはめ込まれてい る.この部分は円筒ねじで下から押すようになっており, 銀メッキSUS304 O リング(日本バルカー工業)を上下に 押し潰す形で油圧をシールする.このほか蓋には,前述の 通り油圧ポートが開いており,圧力媒体充填時の空気抜き に使うほか,HIP HF4 に互換の配管を用いて圧力計などを 繋ぐことも可能である.また蓋底面にはM3 のねじが3箇 所切られており,これでバスケット固定用の金具をとめる ほか,機材を吊るすことも可能である.

#### 2.2. OOVEE-RP

OOVEE-PC に含まれる制御用ポンプDHI PPCHは、制御の精度は高いが吐出量が小さく、圧力容器のような大容積 を昇圧するには不向きである.このため、補助の加圧系を 用意した.Haskel ASFD-202 油圧ブースターポンプは空気 圧で動作し、毎分2.4Lの吐出量である.

油圧ブースターポンプは圧力の微妙な調整には向かないが、加圧後、圧力制御をOOVEE-PCに引き渡すためには、OOVEE-RPとOOVEE-PCの圧力を0.01 MPaのレベルで釣り合わせる必要がある.このため、手動バリアブルボリューム HIP MPG1-30000 を用いて圧力を微調整する.

OOVEE-PCに圧力制御を引き渡した後は, OOVEE-RP はバルブ V2 で切り離す.

#### 2.3. OOVEE-PC

圧力制御の核となる OOVEE-PC は、DHI の PG7302 と PPCHの組合せである. PG7302 は di-2-ethylhexyl-sebacate を 圧力媒体に用いる圧力天秤で、自動重錘加除装置 AMH を 備え、圧力制御ポンプ PPCH を制御することで、理想的な 条件では設定圧力を±30 ppm で維持することが可能である (DH Instruments, 2004; Bair and Delajoud, 2005).

PG7302 とPPCH を組み合わせた場合に圧力を制御可能 な容量は、300 mL とされる.しかしながら、OOVEE の製 作に際して、この容量は圧力制御系の温度を安定させるこ とで大きくできると考えた.この容量は圧力媒体容器の容 量の問題であると同時に、圧力ないしは圧力媒体の体積が 変動した場合にポンプが迅速に対応できる吐出量の点か らも制約される.熱膨張係数は、一般的に大きいとされ るシリコーンオイルで0.001/℃程度であり(信越化学工業、 2008)、300 mL のシリコーンオイルの温度が例えば2℃変 化した場合0.6 mLの体積変化を起こす.一般的な空調の もとでは数分間で2℃程度の温度変化が起こることはまま あり、PG7302 とPPCHの組合せもこのような状況には対 応していると考えられる.制御する容量を6.6 Lとした場合, 体積変化を0.6 mLに抑えるには温度変動を0.09℃以内にす ればよい. これがOOVEE-LTおよびOOVEE-HTの温度制 御精度に対する制約条件となる.

圧力天秤は機構的にピストン部からの圧力媒体漏れが発生し、その分の圧力媒体補充が恒常的に必要となる。これは小さな量であるから、実験期間に応じた漏れ量の予想値に対して十分余裕を持った外部タンクをPPCHに取り付ければよい、PG7302のピストンの降下率はカタログ値で毎分0.4 mmであり、これは錘50 kg の場合の値である。錘100 kg の場合に降下率も倍になると考えると、毎分1 mm

程度を想定することになる. ピストン断面積は4.9 mm<sup>2</sup>で あるから, 一ヶ月の実験期間を想定すると200 mL 程度が 漏出することになる. 他に漏れがある場合を考えても, 500 mL 程度を外部タンクに入れておけば十分対応できる と考えられる.

#### 2.4. OOVEE-LT

OOVEE-LTは容積約320Lの恒温槽で、ヒーターと冷凍 機を備える (Fig. 3). 冷凍機本体から冷却コイルまでの配 管が2mという制約があり、高温動作時の冷却コイルの取 り外しが難しい. 冷却コイルを取り付けたまま動作させる



Fig. 3. OOVEE-LT. a: front view, b: cross section from right side, c: agitating unit, d: regular covers, e: cover for temperature measurement. A - G on d and e are thermometer sensor holes. OOVEE-LT consists of two parts of the conditioning part (right of Fig. 3b) and the bath (left of Fig 3b). The agitating unit (Fig 3c) is stored into the conditioning part as the pressure chamber (Fig. 2) into the bath.

図3. OOVEE-LTの構造など. aは前面図, bは右側からの断面図である.cは攪拌機である.dは通常用の,eは温度測定用の蓋である. OOVEE-LTは後半の温度調節部(Fig 3b右側)と前半の容器収容部(Fig. 3b左側)に分けられる.温度調節部には攪拌機(Fig 3c)が収容 され,容器収容部には圧力容器(Fig 2)が収容される. 場合80℃が冷媒の耐用限界となるため、低温用のOOVEE-LTと高温用のOOVEE-HTの2台の構成となった。恒温槽 の寸法は、圧力容器を収容できるように定めた。

2.3に示した通り,温度制御の精度は0.09℃以内でなけ ればならない.OOVEEの製作においては,これを±0.01℃ とした. 圧力容器全体を均一な温度とするため,恒温槽内 の熱媒体を十分に攪拌する必要がある.これは,温度不安 定の原因となる,周囲と異なる温度をもった熱媒体の塊を 作らないためにも、重要である.このため、5 機のファン を約1500 rpm で回し,かつ熱媒体は指定の温度範囲で粘 度が10 cSt 以下になるシリコーンオイルを用いることとし た.シリコーンオイルの粘度と揮発性,引火性は,粘度が 低くなるほど揮発性,引火性が高くなる.このため熱媒 体も,OOVEE-LTとOOVEE-HTでは異なるものを用いる こととし,OOVEE-LTについては信越化学工業KF-96L-5cs を用いた.

OOVEE-LTは大きく,温度調節部と容器収容部に分ける ことができる(Fig. 3b).間にはパンチングメタルを配置し, その一部を板でふさぐことで熱媒体の流れを整える.熱媒 体は上部で容器収容部から温度調節部に吸い込まれ,温度 調節部で加熱冷却され,下部で温度調節部から容器収容 部に供給される.温度調節部は,冷凍機の冷却コイルが4 機の2kWヒーターを含む攪拌部を囲む構造となっている (Fig. 3c).ヒーターのうち2機は粗調整用,2機が温度維持 用であり,温度維持用のヒーターはPID制御される.設定 温度より0.2℃以下の温度になると,粗調整用ヒーターが 働く.冷凍機は冷却能力2150Wの冷凍機2機を連結して いる.冷凍機の廃熱が恒温槽周囲の気温に影響することを 避けるため,恒温槽を設置する部屋に外部から張り出した スペースを作り,そこに冷凍機を納めている.

OOVEE-LTは基本的に開放型であるが、使用時はベーク ライト製の蓋をする(Fig. 3d). 蓋は二つに分かれており、 手前側の蓋は通常のものと(Fig. 3d), 温度計を挿すため の穴が開いたものとで交換が可能である(Fig. 3e).

#### 2.5. OOVEE-HT

OOVEE-HT は容積約 320 Lの恒温槽で, ヒーターを備える (Fig. 4). 恒温槽の寸法は, 圧力容器を収容できるよう に定めた.

OOVEE-LTと同様, 温度制御の精度を±0.01℃とした. 熱媒体を十分に攪拌する必要も同様である. 攪拌部の構成 はOOVEE-LTと同じであり, 熱媒体としては信越化学工 業KF-96-20csを用いた.

構造もOOVEE-LTと共通しているが,整流塔が設置される一方,温度調節部と容器収容部の間を仕切るのがパン チングメタルのみである点が異なる(Fig. 4b). またこれ もOOVEE-LTと共通しているが、実験終了時の冷却促進 のため、温度調節部と容器収容部にまたがるように冷却配 管を備えている、冷却時は、この配管に空気もしくは水を 通す、ヒーターは、2.5 kWが4機である、うち2機が粗調 整用、2機が温度維持用である点はOOVEE-LTと同様で、 制御についても共通である、ただし、OOVEE-HTは設定



Fig. 4. OOVEE-HT. a: front view, b: cross section from right side, c: agitating unit. OOVEE-LT consists of two parts of the conditioning part (right of Fig. 4b) and the bath (left of Fig. 4b). The agitating unit (Fig. 4c) is stored into the conditioning part as the pressure chamber (Fig. 2) into the bath.

図4. OOVEE-HTの構造図など.aは前面図,bは右からの断面図, cは攪拌機である.OOVEE-HTは後半の温度調節部(Fig.4b右側) と前半の容器収容部(Fig.4b左側)に分けられる.温度調節部に は攪拌機(Fig.4c)が収容され,容器収容部には圧力容器(Fig.2) が収容される. 温度を40℃以下にすることができない.

OOVEE-HTは基本的に開放型であるが、使用時はベー クライト製の蓋をする点もOOVEE-LTと同様である. 蓋 は二つに分かれており、手前側の蓋は通常のものと、温度 計を挿すための穴が開いたものとで交換が可能である.

### 3. 性能試験

OOVEEの性能を評価するため, 圧力容器内の温度圧力 を一昼夜維持する試験を行った. 圧力制御実験はOOVEE-LT+PCを用いて行い, 温度設定は2℃, 圧力設定は60 MPa とした.

また恒温槽内の温度分布を確認する試験を行なった. OOVEEの恒温槽は開放型であるため、また温度調節部と 容器設置部が完全には隔離されていないため、容器設置部 の上部と下部、および温度調節部側から手前側に向かって、 温度勾配が生じる可能性がある.

#### 3.1. 圧力制御試験

#### 3.1.1. 試験に用いた機材

前述の通り、試験装置としてはOOVEE-LT+PCを用いた.ただしOOVEE自体には圧力容器内の温度を監視する 機能が存在せず、恒温槽の温度監視センサーの位置も圧力 容器の位置とは異なる.また温度圧力を記録する機能を 持たない.このため、圧力容器内、恒温槽内の圧力容器 周辺および恒温槽に向かう油圧配管に白金測温抵抗体を 設置し、Agilent 34970Aを用いて温度計測を行なうことと した.またドイツ式温度計(Pfender and Villinger, 2002)3 本を、高さを変えて圧力容器内に設置した.記録のため には、OOVEEのRPM4から圧力測定値を読み出し記録す るプログラムを製作し、Agilent 34970Aについては付属の BenchLink Logger IIを使用して、PCを用いて記録した.デー タのサンプリング間隔は5秒,圧力計測の積分時間は2秒, Agilent 34970Aによる温度計測の積分時間は0.17秒とした. ドイツ式温度計におけるサンプリング間隔は10秒とした.

#### 3.1.2. 試験手順

各計測器およびPCについて時計あわせを行なったうえ で、センサーを設置し、記録を行なった.

圧力容器の蓋にセンサーを設置したうえで,圧力容器を 組み立て,圧力媒体の充填と漏れ試験を行った.圧力容器 内に設置するセンサーは,圧力容器の蓋から銅線で吊るし た.白金測温抵抗体のリード線は,蓋のフィードスルー端 子に接続した.圧力容器の組み立ては,まず圧力媒体を側 面の油圧ポートの1 cm下まで充填したうえで,蓋を閉め, 固定ねじを締めた. その後側面の油圧ポートから, 手押し ポンプを用いて圧力媒体を充填し, 蓋の油圧ポートから空 気抜きを行なった. 空気抜き後,蓋の油圧ポートを封止し, 手押しポンプで内部を 60 MPa に加圧して一時間放置し, 漏れがないことを確認した.

圧力容器収納後,温度測定用の蓋のDの穴に白金測温 抵抗体を設置した(Fig. 3e).油面からの深さは30 cmであっ た.また恒温槽に向かう油圧配管に白金測温抵抗体を固定 した.

温度および圧力の設定は、温度、圧力の順で行なった. これは、試験中の油圧系は閉鎖系となるため、温度を変動 させると圧力媒体の膨張が圧力変動として現れ、制御でき なくなると考えられるためである. OOVEE-LTの温度を2 ℃に設定し、圧力容器内の温度が安定するのを待つため二 昼夜放置した. その際, 温度の低下に伴って圧力媒体が収 縮し、内部が負圧になることを防ぐため、加圧用ポンプで 圧力容器内の圧力を20 MPaとしたうえで圧力制御系をバ ルブで切り離した.温度が安定した後,加圧用ポンプで圧 力を60 MPaとし、バリアブルボリュームで圧力制御系の 圧力と釣り合いを取った上で圧力制御を開始、一昼夜放置 した. その後, 油圧系をベントし, 温度を20℃に設定し 冷凍機を停止した. 圧力容器内の温度が20℃を超えたこ とを確認してから圧力容器を取り出し、分解してセンサー を取り出し、ドイツ式温度計からのデータの取り出しを行 なった.

#### 3.2. 温度分布確認試験

#### 3.2.1. 試験に用いた機材

OOVEE-LTとOOVEE-HTの双方について,白金測温抵 抗体2個を温度調節部側下部と手前側上部に設置して温度 分布を評価した.計測にはAgilent 34970Aを用いた.

加えて、OOVEE-LTについて、SAHF(Kinoshita et al., 2005)を用いて垂直温度分布を測定した.SAHFの校正を 兼ねたため、校正済みの白金温度計での温度測定も行なっ た.SAHFの測定は10秒間隔とした.OOVEE-HT につい てSAHFを用いた試験を行っていないのは、OOVEE-HTの 温度レンジがSAHFの耐用温度を超えるためである.

#### 3.2.2. 垂直温度分布試驗手順

SAHFは設定後,OOVEE上のクレーンで吊下し,プロー ブ部分を恒温槽内に差し込んだ.白金温度計は温度測定用 の蓋のDに設置した(Fig. 3e).深さは30 cmであった.

温度は0℃から2, 4, 6, 8, 10, 15, 20, 25, 30℃と段 階的に変化させ, 30℃から再度段階的に0℃まで下げた後, 20℃に設定して冷凍機を停止した.

## 4. 結果

#### 4.1. 圧力制御試験

試験の結果をFig.5およびFig.6に示す.Fig.5aおよび Fig.6aは試験中の圧力変化と温度変化の全体である.Fig. 5b, cとFig.6bは圧力制御を行なった部分を拡大したもの である.試験開始直後の部分に温度変化による圧力媒体の 収縮と見られる圧力低下が見られるほか,60 MPa に加圧 した直後の圧力が不安定になっていることが分かる(Fig 5b).これは、Fig.6a中央部のピーク状の温度上昇に対応 しており,加圧により断熱圧縮を起こした熱媒体の温度の 上昇とその後の冷却の過程が見えたものである.鋸歯状に 上下を繰り返しているのは、圧力天秤で制御しようとした ものの冷却による圧力媒体収縮が制御用ポンプの容量を上 回ってしまい、圧力が下がってしまったためである.下が るごとに一度圧力天秤を止めて(Fig.1のV1を閉める)加 Eポンプを繋ぎ(Fig.1のV2を開ける),加圧したうえで、 圧力制御系に制御を引き渡す(Fig.1のV2を閉めてV1を



Fig. 5. Pressure variation during pressure holding test. a: overall variation, b: magnified box in a.

図5. 圧力維持試験中の圧力の変化. aが実験期間全体を通しての変化, bがaの枠の部分を拡大したものである.

開ける)作業を繰り返し行なった. 温度低下率は1時間当 たり10 mK以下である必要がある. 圧力が安定した4月26 日17時以降, 22 時間にわたって, 温度を2±0.008℃に保つ ことに成功した.

圧力制御時の圧力変動は,標準偏差で66 ppm,最大値 と最小値の差で0.08 MPaであった.Fig.5cをみると,定期 的に圧力がピーク状に低下していることが分かる.これは 圧力天秤のピストン回転の加速の際の圧力変動である.こ の変動が明瞭に見えているので,それ以外の部分での安定 性はより良好であると考えられる.変動を示すデータを除 去した場合の圧力変動は,8 ppm であった.圧力が低下傾 向を見せているのは,後述の温度低下の影響が見えている と考えられる.

Fig. 6において、恒温槽の温度変動に見られる短周期の 変動成分が、圧力容器内の温度変動には見られないことが 分かる.これは、圧力容器の熱容量が大きいために短周期 の成分がフィルターされた結果と考える、測定結果を見る 限り圧力容器に上下の温度勾配があるように見えるが、下



Fig. 6. Temperature variation during pressure holding test. a: overall variation, b: magnified box in a. Time range of the box is the same as Fig. 5.

図6. 圧力維持試験中の温度変化. aが実験期間全体を通しての 変化, bがaの枠の部分を拡大したものである. 拡大部分の時間 はFig.5と同じにしてある. 部の温度が高い勾配であり,次の垂直温度分布の試験結果 とあわせて考えて,そのような温度勾配があるとは考えに くい.温度計の校正を行なうか,あるいは温度計の順序を 入れ替えての評価を行なう必要があるだろう.

また圧力制御を開始した時点は加圧による温度上昇から 7時間が経過しているが、その後一昼夜の記録であるにも かかわらず温度が低下していく傾向が見える.圧力制御に は問題のない程度の変動ではあるが、圧力容器内を加圧す る際の運用手順について、より長期間のデータの基づいた 検討が必要である.なお圧力容器内に設置した白金測温抵 抗体は、加圧したところ圧力依存の抵抗値増大が発生した (Kuyumchev et al., 1994).このため評価に使用していない が、温度変動の傾向はドイツ式温度計と同様である.

#### 4.2. 温度分布試験

白金測温抵抗体を用いた2点での評価では、OOVEE-LT、OOVEE-HTともに、温度差は0.03℃以内であった.

SAHFによる測定結果をFig.7に示す.これは校正前の 抵抗値であり、ばらつきにはサーミスタの特性と恒温槽の 特性の双方が考えられる.データポイントの並び方には位 置による規則性が見られないことから、ここで見られるば らつきは基本的にサーミスタの特性によるものと考えられ る.

Fig. 7aの最初の山について, SAHF9-5のみ他と異なる傾向を示している. この部分を拡大したのがFig. 7bであるが, SAHF9の一番上のセンサーのデータのみが左肩の下がった変化をしていることが分かる. これと対応する SAHF8 のデータ (SAHF8-5) は他のサーミスタと同様の変化をしていることから, この違いは設置条件の微妙な違いか (例えば吊り下げの際の高さの差など), サーミスタの特性によるものと考えられる.

### 5. まとめ

海底および海底掘削孔内に設置するセンサーの長期安定 性評価を行なうことを目的として,長期にわたり安定した 温度・圧力を維持できる環境シミュレーター OOVEE を製 作した. OOVEE の主眼は安定した静水圧の供給にあるが, 制御する負荷容量が大きいため,温度を十分に安定させる 必要がある.

評価試験を行った結果, OOVEE は, 23 時間にわたり, 圧力容器内の圧力を60±0.05 MPa, 温度を2±0.008℃に保つ ことに成功した. 圧力の変動は圧力天秤のピストン回転加 速によるものであり, 2 時間程度であればより安定した圧 力を連続して供給できる. 恒温槽内の温度分布は, 30 mK 以内である.油面から10 cm 以上の深さでは、温度の相違は認められなかった.

運用に際しては、温度が安定するまでに十分な時間を必要とする点に注意すべきである。評価試験の際に断熱圧縮によって発生した4℃の温度上昇から32時間以上経ても、温度の低下傾向が認められた。温度変化率が1時間当たり10mK以下になるまで7時間を要したが、この間圧力天秤による制御ができなかった。



Fig. 7. Variation of SAHF reading (registance) during temperature vertical variation evaluation. a: overall variation, b: maginified box in a. Legend is common in a and b. Temperature was increased with steps of 0, 2, 4, 6, 8, 10, 15, 20, 25, and 30 degree Celcius, then decreased with the same steps to 0 degree Celcius, and finally the control target temperature was set to 20 degree Celcius and the refrigerator was stopped.

図7. 垂直温度分布確認試験中のSAHF 読み取り値の変化. aが 実験期間全体の変化であり, bがaの枠の部分を拡大したもので ある. 凡例はaとbで共通である. 温度は0, 2, 4, 6, 8, 10, 15, 20, 25, 30℃と段階的に増加させ, その後同じ段階で0℃ま で下げ, 最終的に温度制御の設定温度を20℃とした上で冷凍機 を停止した.

### 謝辞

海洋研究開発機構の伊藤久男博士,許正憲博士には,装 置の製作に際して有益な助言をいただいた.東邦マーカン タイル大井琢磨氏,石塚哲也氏,大手技研の大手孝悦氏, 離合社の久信田啓一氏には,装置の製作に際してご尽力い ただいた.高知大学の深瀬裕彬氏には,SAHFを用いた温 度測定で助力いただいた.ここに謝意を表する.

## 引用文献

- Bair, M., and P. Delajoud (2005), Uncertainty analysis for pressure defined by a PG7601, PG7102, PG7202 or PG7302 piston gauge, Technical Note 7920TN01D, DH Instruments, 30pp.
- DH Instruments (2004), PG7000<sup>TM</sup> Piston Gauges PG7102<sup>TM</sup>, PG7202<sup>TM</sup>, PG7302<sup>TM</sup>, PG7601<sup>TM</sup> (Ver. 2.05c and Higher) Operation and Maintenance Manual, DH Instruments, 208pp.
- Kinoshita, M., Y. Kawada, A. Tanaka and T. Urabe (2005), Recharge/discharge interface of a secondary hydrothermal circulation in the Suiyo Seamount of the Izu-Bonin arc, identified by submersible-operated heat flow measurements, *Earth and Planetary Science Letters*, 245, 498-508.
- Kobata, T. (2005), Characterization of quartz Bourdon-type high-pressure transducers, *Metrologia*, 42, S235-S238, doi:10.1088/0026-1394/42/6/S20.
- Kuyumehev, A. A., V. M. Shul'ga, and Yu. A. Atanov (1994), Electrical resistance of platinum at a pressure of up to 1 GPa, *Measurement Techniques*, *37*, 180-183.
- Pfender, M., and H. Villinger (2002), Miniaturized data loggers for deep sea sediment temperature gradient measurements, *Marine Geology*, 186, 557-570.
- 信越化学工業(2008),シリコーンオイルKF-96性能試験 結果,信越化学工業,36pp.
- Watts, D.R., and H. Kontoyiannis (1989), Deep-ocean bottom pressure measurement: drift removal and performance, *Journal of Atmospheric and Oceanic Technology*, 7, 296-306.