防災科学技術研究所大型耐震実験施設の大型振動台の準静的制御性能について

山下 太*1・福山英一*1・溝口一生*2・東郷徹宏*1・御子柴正*1・佐藤 誠*3・箕輪親宏*4

Quasi-Static Control Performance of the Large-Scale Shaking Table at National Research Institute for Earth Science and Disaster Prevention

Futoshi YAMASHITA^{*1}, Eiichi FUKUYAMA^{*1}, Kazuo MIZOGUCHI^{*2}, Tetsuhiro TOGO^{*1}, Tadashi MIKOSHIBA^{*1}, Makoto SATO^{*3}, and Chikahiro MINOWA^{*4}

*1Earthquake and Volcano Research Unit, National Research Institute for Earth Science and Disaster Prevention, Japan yamafuto@bosai.go.jp
*2Geosphere Science Sector, Civil Engineering Research Laboratory, Central Research Institute of Electric Power Industry, Japan *3Advanced Engineering Services Co., Ltd.
*4Visiting Researcher, National Research Institute for Earth Science and Disaster Prevention, Japan

Abstract

We investigated the control performance of the large-scale shaking table at National Research Institute for Earth Science and Disaster Prevention, with a wide velocity range (0.9-900 mm/s) including quasi-static movement. We measured three-dimensional displacements of the shaking table by laser displacement sensors. The measurements revealed that the shaking table rises by 0.361 mm at maximum before the start of shaking, which was caused by the pressurization of main- and sub-oil-pressure systems for preparation of shaking. The rotation of the shaking table around a point at the west of southern edge of table was observed as a solid body during the pressurization of main-oil-pressure system after the completion of sub system pressurization. Horizontal displacement caused by the rotation attained to 1.442 mm at maximum. The maximum horizontal displacement in the direction perpendicular to the shaking direction was equal to 0.477 mm during the shaking. The displacements during the shaking tend to increase with increasing the shaking velocity. Maximum difference between the input displacement signal and the measured displacement along the shaking direction reached 6.932 mm. These measurement data will help us conduct the experiment of rock friction with largescale samples using this shaking table.

Key words : Large-scale shaking table, Quasi-static control performance, Displacement measurement of large body

1. はじめに

防災科学技術研究所の大型耐震実験施設に設置されて いる大型振動台は,これまでに数多くの振動実験に利用 されてきた(例えば,国立防災科学技術センタ-,1983; 防災総合研究部,1996).建設当初は垂直方向にも加振可 能であったが,何度かの更新をおこない,水平一軸方向 の振動に特化することで最大速度や最大変位,波形再現 性等の性能を向上させてきた(例えば,箕輪ほか,1989). この更新により,現在,多方面で基準的記録として利用 されている JMA 神戸強震記録の加速度・速度・変位を 最大110%まで再現可能となった.現在の振動台の諸元 を表1に示す.振動台の駆動方式は油圧式であり,油圧

*2 財団法人 電力中央研究所 地球工学研究所 地圈科学領域(独立行政法人 防災科学技術研究所 客員研究員)

^{*1} 独立行政法人 防災科学技術研究所 地震・火山防災研究ユニット

^{*3}株式会社 エイ・イー・エス 筑波事業所 宇宙技術部

^{*4} 独立行政法人 防災科学技術研究所 客員研究員

Table 1 Speci	fication of the shaking table.
Elements	Specification
Table size	14.5 m x 15 m
Driving system	Hydraulic servo control
Power supply	Hydraulic pump system
Table control method	Displacement control
Shaking direction	Horizontal (one dimension)
Excitation force	3600 kN (900 kN x 4)
Max. loading capacity	500 t
Max. displacement	±220 mm
Max. velocity	1 m/s
Max. acceleration	5 m/s^2 (500 t), 9.4 m/s ² (less than 200 t)
Frequency range	DC - 50 Hz
Excitation wave	Sinusoidal, Random, Earthquake wave

表1 振動台の諸元 Table 1 Specification of the shaking table

系統は主油圧系統と副油圧系統から成っている.主油圧 系統は加振機のピストンを動かして振動台を振動させる ためのもので,副油圧系統は振動台を浮揚させるための 静圧軸受けや回転を抑えるためのガイドシリンダ等の油 圧機器を動かすためのものである.振動台を用いてこれ までにおこなわれた実験の多くは,地震動が実大スケー ルの構造物に与える影響の調査が主目的であり,そのた め,振動台の動的な特性についてはよく調べられている. 例えば振動台の動的特性および機械的動作方法について, 箕輪ほか(1989)による詳細な報告がある.

著者らも「地殻活動の観測予測技術開発」プロジェクト (平成 23 年 4 月~平成 28 年 3 月)において,本振動台を 利用した大型岩石試料の二軸摩擦実験を予定している. 地震の本質は断層の摩擦すべりであることから,岩石の 摩擦特性を理解することは地震発生のメカニズムを解明 するうえで極めて重要である.この観点から,1970年代 に岩石試料を用いた摩擦実験が精力的におこなわれ,現 在の地震学において標準的な摩擦構成則である速度・状 態依存摩擦則が提唱された(例えば, Dieterich, 1972, 1978, 1979; Ruina, 1983; Marone, 1998). ただしこの構成則が導 き出された摩擦実験は, 試料サイズの制限のため極めて ゆっくりとしたすべり速度 (~um/s) でおこなわれており, 通常の地震におけるすべり速度(~m/s)とは大きなギャッ プがある.近年はこのギャップを埋めるための高速摩擦 実験が数多くおこなわれ,低速度の実験では見られなかっ たさまざまな摩擦特性が明らかとなっている(例えば, Tsutsumi and Shimamoto, 1997; Di Toro et al., 2004, 2011; Hirose and Shimamoto, 2005; Mizoguchi et al., 2007; Reches and Lockner, 2010). これらの高速摩擦実験は, 円柱もし くは円筒状に成形した岩石試料の端面同士を接触させ、 一方を固定したままもう一方を回転させる回転せん断方 式を採用している.この方式により高速度かつ大変位で の実験が可能となったが,すべりの様式が通常の地震や 過去の摩擦実験とは異なるため,その結果を直接的に比 較できるかについては検証が必要である.また,試料サ

イズについても自然地震とは大きなギャップがあり寸法 効果の影響も不明である.著者らが計画している摩擦実 験は,大型の岩石試料を用いることでこのようなギャッ プを埋めようとするものである.すなわち,大きな試料 を用いることで,高速度であっても大きな変位での実験 を可能とし,幅広い速度レンジで統一的に摩擦特性を調 べることができる.計画している実験は,大型の角柱岩 石試料2本を接触させて垂直荷重をかけ,振動台の動き により相対変位(すべり)を生じさせるというものである. つまり、一方の試料を振動台上に設置した治具に固定し, もう一方の試料を,金属棒を用いて振動台外側の反力受 け基礎に固定する.この状態で振動台を変位させれば, 試料間にすべりが発生する.

この実験のもう1つの目的は,断層面上における動的 破壊伝播の観察である.断層面上の破壊開始点で始まっ たすべりがどのように広がるのかについては,これまで にも岩石試料を用いた室内実験で調べられており,そ の結果から破壊核形成過程が明らかにされた(例えば, Ohnaka et al., 1986; Ohnaka and Kuwahara, 1990). ただし, 試料サイズの制限のため,破壊核が形成された後に伝播 する破壊の様相を観察することはできなかった.同様の 実験の中で最も大きな試料を用いたのは Dieterich (1981) や Okubo and Dieterich (1981, 1984) による実験で, 1.5 m 四方の正方形柱試料(厚さ 0.4 m)の対角線を切って 2 つ の三角柱試料として使用したものである.彼らはこの試 料を用いてスティックスリップ実験をおこない,断層表 面の形状と破壊エネルギー等のパラメータの関係性につ いて論じているが,破壊伝播に関しては言及していない. Dieterich (1981) が用いた岩石試料の形状では,断層面に かかる垂直応力の制御が困難であったことが予想される が,著者らの計画している実験ではそれが比較的容易で, さまざまな条件の下で実験をおこなえると考えている.

以上のように,計画している摩擦実験ではさまざまな 実験条件を用意する必要があり,通常の振動実験に比べ はるかにゆっくりとした変位速度(~1 mm/s)から振動台の 最大変位速度(~1,000 mm/s)までの幅広い速度レンジでの 加振を予定している.しかしながら,振動台において低 速度の準静的な制御での実験例はなく,その制御特性は 明らかではない.本研究の目的は,摩擦実験で用いる治 具の余裕度や,得られたデータを解釈する上で組み込む べき誤差を見積もるために,さまざまな速度条件の下で 加振実験をおこない,特に準静的な条件での振動台の制 御性能を調査することである.なお,今回は全実験を通 して振動台に何も載せない無負荷状態でおこなわれた.

2. 変位測定方法

振動台の変位測定には、2台のレーザー変位計 (KEYENCE LK-G150, MICRO-EPSILON ILD-1700-50)を使 用した.それぞれの仕様は表2の通りである.この表に 示す通り、測定レンジの広いLK-G150でも±40 mm しか 測定できないため、振動台の最大変位(±220 mm)を直接 的に測定することはできなかった.さらに、振動台の表

Table 2 Specifications of the laser displacement sensors.						
Flamonts	Specifications					
Elements	KEYENCE LK-G150	MICRO-EPSILON ILD-1700-50				
Measurement range	$150 \pm 40 \text{ mm}$	$70 \pm 25 \text{ mm}$				
Resolution	0.5 μm*	2 μm				
Effective sampling frequency	500 Hz	625 Hz				
(Sampling frequency)	(2 kHz)	(2.5 kHz)				
(Averaging)	(4 times)	(4 times)				

表 2	レーザー変位計の性能
Table 2	Specifications of the laser displacement set

* The value when measuring the standard target 4,096 times average at the reference distance.





図1 (a)ステンレスターゲットの概略図.側面に対し 10°傾いた傾斜面がある.(b)ステンレスターゲットを用いた変位 測定の概要図.(c)LOC4における鉛直変位測定の写真.(d)クレーンフックを用いた鉛直変位測定の写真 Fig.1 (a) Schematic design of stainless target of the laser displacement sensor. The target has a face inclined at 10 degrees from the side face. (b) Schematic diagram of displacement measurements using the stainless target. (c) Photograph of measurement of

vertical displacement at LOC4. (d) Photograph of measurement of vertical displacement using the crane hook as a target.

面は塗装等による凹凸があり高い精度での測定には適し ていない.これらのことから,表面を高い精度で仕上げ たステンレス製のターゲットを作成し,これを振動台に 固定して測定対象とした(図1a, b). ステンレスターゲッ トの表面精度はおよそ 20 µm である.ターゲットには 10° の傾斜面をつけ,この面の変位を測定することにより間 接的に振動方向の変位を測定できるようにした. すなわ ち測定された変位を tan10° で除すことで振動方向の変位 を得ることができる、測定をおこなった地点を図2に示 す.今回使用したレーザー変位計の測定中心は最大でも 150 mm であるので,ターゲットを使用した測定は基礎か ら近い南北両端に制限された.したがって,LOC1-3,7-9 においては図 1b に示す方法で水平および鉛直変位の測定 をおこなったが, LOC4-6 においては, レーザー変位計 を振動台上に固定し, 耐震施設の天井から吊したクレー ンフックをターゲットとして鉛直変位のみを測定した(図 1c, d). なお今後は, 図2に示す通り, 東をX, 北をY, 鉛直上方を Z として表す.振動台の振動方向は X 方向で ある.レーザー変位計の数の制限から,測定は後に示す 入力波形1つに対しXおよびY方向と,XおよびZ方向 の2回おこなった.レーザー変位計の出力は, PC に挿し た A/D 変換ボード(NI-4474; 24 bit)によって 1 kHz のサン プリング周波数で収録した.また,X変位については,振



- 図2 振動台上の測定地点.東をX,北をY,鉛直上 方をZとして表す.振動台の振動方向はX方 向である.破線は振動台本体の縁を示している. この線より外側は振動台の本体から張り出した 部分であり,鉄板の下には何も支えがない.
- Fig. 2 Locations of displacement measurements on the shaking table. East, North and Up directions are labeled as X, Y and Z, respectively. The shaking table moves along the X axis. The dashed line represents the edge of the main body of the shaking table. Outside of the area, steel plates are overhung surrounding the edge of the shaking table and thus there is no support below this region.

表 3 入力波形の詳細 Table 3 Descriptions of inputted waveform of displacement.

No	Velocity wave form	Maximum velocity,	Displacement,
110.		mm/s	mm
Ι	Step	0.9	200
II	Step	9	200
III	Step	90	200
IV	Step	90	400
V	Yoffe	900	400
VI	Yoffe	900	400

動台床下のピストン付近に設置された変位計によっても 測定した.微小変位に対する精度は高くないが,参照信 号として収録をおこなった.なお,図2に示す破線より 外側の領域は,振動台の本体から張り出した部分であり, 最上部の鉄板下には何も支えがない.したがって,LOC1-3,7-9での測定結果は,本体部分に比べ不安定要素を含む 可能性がある.

計画中の摩擦実験では非常に幅広い速度レンジでの加 振を予定しているため,本測定においても幅広いレンジ の入力波形を用意した(表3,図3.1,図3.2).なお,ここ で入力波形とは振動台の制御システムへ入力する信号を 意味している.入力波形の作成にあたっては,理想的な 変位波形を2回微分した後の加速度波形が振動台の仕様 (表1)を越えないように調整をおこなった.この振動台の 加速度の制限と最大変位量の制限により,高速度では理 想的な変位波形の再現が困難であった.これは,加速度 を制限して 900 mm/s まで加速するには総変位量が不足し ており,速度がステップ状になるよう加振しようとして も実際に 900 mm/s の速度に達するのはほんの一瞬である ためである.これでは安定した速度条件下でのデータが 取得できず,既存の研究結果との比較もできない.そこ で 900 mm/s の速度での加振においては,速度がステップ 関数ではなく規格化 Yoffe 関数(Tinti et al., 2005)となるよ うに設計した.規格化 Yoffe 関数は, Yoffe(1951)が解析 的に導きだした一定長のモードIクラックが一定速度で伝 播する場合の破壊伝播記述式を, Tinti et al. (2005)が規格 化して特異点を取り除き,断層の運動学モデリングに適 用できるようにしたものである.この関数で再現される すべりは, すべり弱化など地震時の断層すべりの特徴を 再現できており,岩石試料を用いた室内実験でも用いら れている (Fukuyama and Mizoguchi, 2010). 今回は速度が ピークに達した後の減衰が比較的早い(TB=0.6 s)波形 Vと, 減衰が比較的遅*l*(τ_R=1.4 s)波形 VI の2種類の入力波形を 用意した.これらは,短いすべり弱化距離(Dc)をもつ摩 擦構成則と,長いDcを持つ場合に対応する.

LOC1-3,7-9においてターゲットを設置する際には, スケールおよび水準器を用いて可能な限り振動台と平行 かつ水平となるよう努めた.しかしながらその誤差を完 全にゼロにすることは不可能であり,また,振動台の真 の振動方向も不明である.測定結果を確認すると,理想









的には加振中の変位がゼロであるべきYおよびZ変位に, X変位に比例した変位が含まれていた.これはターゲットが振動方向および水平に対し傾いていることを示している.そこで,用意した入力波形で加振する前にサイン波(振幅:200mm,周波数:0.05Hz)で加振をおこない, その記録を用いてターゲットの傾きを計算した.表4に 計算したターゲットの傾きを示す.これはサイン波での 加振中にYおよびZの変位が最小となる傾きを最小二乗 法で推定したものである.今後に示す変位記録は全てこ の傾きを補正した結果である.

振動台を希望する波形で加振するには,いくつかの手 続が必要である.第1章で述べた通り,防災科学技術研 究所の大型振動台は振動台を浮き上がらせるための副油 圧系統と,振動台を振動させる主油圧系統の2つの油圧 系統によって動作している.希望する波形で加振する前 に,これらの油圧系統に加圧しスタンバイ状態にしなけ ればならない.振動台を加振する一連の手順は,(1)副油 圧系統への加圧,(2) 主油圧系統への加圧,(3) 希望する 波形での加振,(4) 主油圧系統の減圧,(5) 副油圧系統の 減圧,である.振動台上での作業は油圧系統への加圧が なされていない状態に制限されているため,摩擦実験の 治具や岩石試料の設置は(1)以前に終了している必要が ある.そのため治具が許容する余裕度を見極める上では, 加振時の制御性能のみならず(1)や(2)の段階で停止時と 比較してどのような変位が生じるかも重要となる.次章 では,測定結果をスタンバイ時と加振時に分けて示す.

表4 推定した各測定点でのターゲットの傾き

 Table 4
 Estimated inclinations of target at measurement locations.

Location	Azimuth, degree	Dip, degree
LOC1	0.0510	0.0482
LOC2	0.0290	-0.0487
LOC3	-0.8419	0.1777
LOC4	-0.6506	-0.0448
LOC5	-0.0911	-0.0703
LOC6	-0.4030	0.0068

3. 变位測定結果

3.1 スタンバイ時

加振を開始するまでに振動台に生じる X, Y, および Z 方向の変位を,それぞれ図4,図5,および図6に示す. LOC4-6において Z 方向の変位を測定したのは,このスタ ンバイ時のみである.図中の矢印は副油圧系統への加圧 が完了した時刻を示している.停止時に対する最終的な 変位は X, Y, および Z 方向で,それぞれ最大1.224,0.638, 0.361 mm であった.X および Y 方向の水平変位は,副油 圧系統への加圧時に比べ,主油圧系統への加圧時の方が はるかに大きい.一方,Z 変位は,副油圧,主油圧の加圧 にともなう変位は,測定場所によるばらつきはあるもの のおおむね同程度である.副油圧系統の加圧完了後に大 きな水平変位が生じている理由は,主油圧への加圧によ リガイドシリンダやピストンが振動台を押さえるためと 考えられる.



図 4 LOC1-3, 7-9 における主油圧・副油圧系統への加圧にともなう X 変位. 矢印は副油圧系統への加圧が完了した 時刻を示す.



3.2 加振時

振動台に入力した X 変位の波形に対する測定した X 変 位の偏差を図7に示す.また,偏差がゼロを中心にガウ ス分布していると仮定して計算した標準偏差と, 偏差の 最大値を表5にまとめた.ここで,スタンバイ完了後に おける変位をゼロと再設定した.測定点および波形ごと の違いも大きいが, LOC1 を除いておおむね1 mm 程度の 偏差があることがわかった.また,図7からも明らかな ように,振動台の最大速度で加振している波形 V および VI での偏差が大きく,大きい速度での再現性が悪いこと が分かった.表5に示される通り,大きい速度で再現性 が悪くなる傾向は全ての測定地点および波形でおおむね 共通した特徴である.入力波の再現性が,入力波の特性 や負荷の大きさ等によって異なることはすでに知られて おり,通常の振動実験では,振動台上で測定した波を真 の入力波として取り扱っている.今回の測定で,特に大 きな速度での加振時にその様な取り扱いが必要であるこ とが確認できた.

図7および表5に示す通り,他の測定地点に比べて LOC1における偏差が際だって大きく,全地点を通して最 大の6.932 mmの差が生じている.ターゲットの傾き補正 が不十分である可能性もあるが,図7に示されるように 中心を境に変位がプラスとなる領域で非線形な偏差が生 じている.これは,振動台の南西側にスムーズな変位を 妨げる障害がある可能性を示唆している.

図8および図9は加振時のYおよびZ方向の変位である. X変位と同様にスタンバイ完了時の変位をゼロと再設定 している.表6および表7にはYおよびZ変位の標準偏 差および最大値を示す.理想的には加振中のYおよびZ 変位はゼロであるはずだが,実際には変位が生じている. X変位と同様に,速度が大きくなるほど変位も大きくな る傾向にあり,特に,波形Vおよび波形VIでの変位が大 きい.ただしX変位の偏差の大きさと比較すると明らか に小さく,YおよびZ変位は最大でもそれぞれ0.477 mm, 0.197 mm である.測定地点の違いもX変位の偏差ほど大 きくはないが,LCO1のZ変位は他の測定地点に比べ明ら かに大きい.

4. 考察

ここでは,得られた変位データを元に振動台の制御性 能に関する考察をおこなう.図10に副油圧系統スタンバ イ完了時の変位分布を示す.副油圧系統への加圧がおこ なわれると,振動台全体がほぼ一様に上昇しており,そ の上昇量は平均で0.126 mm である.一方,水平変位は最 大で0.2 mm 程度で鉛直変位よりは大きいが,全体として 系統的な変位は示していない.

次に,副油圧系統スタンバイ後から主油圧系統スタン バイ完了時までの変位分布を図11に示す.副油圧系統へ の加圧時と異なり,水平変位は有意な変位分布を示して おり,最大で1.422mmに達している.そこで,振動台が 剛体的に運動したと仮定してその運動を推定した.運動 は回転運動と並進運動からなるとして,回転中心の位置 と回転量および並進運動量を,グリッドサーチにより求 めた.その結果,振動台の南西端をX=0mm,Y=0mmと



図5 LOC1-3, 7-9 における主油圧・副油圧系統への加圧にともなう Y 変位. 矢印は図4と同様

Fig. 5 Y displacement at LOC 1-3 and 7-9 accompanying the pressurization of main- and sub-oil-pressure system. The meaning of the arrow is same as **Fig. 4**.

した時に,回転中心は X=5,230 mm, Y=1,910 mm の位置 にあり,この点を中心に反時計回りに 0.0051°回転し,さ らに X 方向に 0.02 mm, Y 方向に -0.04 mm 移動したこと が推定された.図11に,推定した回転中心の位置と,推 定した運動によって測定されるべき水平変位分布を示す. 変位の測定値と推定値はよく一致しており,正しく推定 できていることが確認できる.回転運動の中心は振動台 の南西部にあり,振動台の張り出し部分ではない本体の 南端に位置している.この位置は,加振時に大きなZ変 位や X 変位の偏差が生じている測定点 LOC1 に近い.し たがって,振動台の南西部に何らかの障害(比較的摩擦の 大きな接点等)があり,それが LOC1 の大きな偏差やその 接点を中心とした回転運動を引き起こしている可能性が ある.一方,垂直変位に関しても有意な変位分布が見られ, 北東部及び南西部においては,副油圧系統スタンバイ後 に比べ下降している.振動台の剛体的運動と関連してい る可能性はあるが,その変位分布は剛体運動では説明で きず,北西-南東方向の軸を対称に折り曲げられたよう

な分布を示している.

どのような原因であれ,スタンバイおよび加振中を通 して,本来生じるべきではない変位の中で最大のものは 主油圧系統への加圧によって引き起こされる水平変位で ある.振動台を利用した実験をおこなう際には,この変 位を考慮し治具に余裕を持たせる必要がある.また,図8, 図9および表6,表7に示しているのは,振動方向に平行 かつ水平からの変位であり,注意深く治具を設置しても, 表4程度の設置誤差は生じる可能性はある.したがって, この設置誤差に起因する変位も考慮に入れなければなら ない.たとえば振動方向に対し設置誤差がわずか1°でも 発生すれば,400 mm の変位に対し約7 mm もの変位が発 生することが幾何学的に導き出される.さらに,X,Y, Z全ての成分で,速度が大きくなるにつれて偏差および 変位が大きくなる傾向にあることにも注意が必要である. また,今回の測定結果は全て無負荷状態でおこなわれて おり,振動台に荷重がかかった状態での挙動は異なる可 能性がある.







図 7 LOC1-3, 7-9 における,図3の入力波形 I-VIを用いて加振した際の,入力した X 変位と測定した X 変位との差と入力した X 変位の関係

Fig. 7 Differences between input X displacements and measured X displacements as a function of input X displacement for different input signals I-VI (Fig. 3) at LOC1-3 and 7-9.

表5 力	µ振中の入力 X	変位と測定した X	変位との差の標準	扁差および最大値
------	----------	-----------	----------	----------

 Table 5
 Standard and maximum deviations of the differences between input and measured X displacements during the shaking.

	Warre Com	Deviation of X displacement, mm							
wave form		LOC1	LOC2	LOC3	LOC7	LOC8	LOC9		
Ι	Standard deviation	2.079	0.482	0.104	0.320	0.286	0.343		
	Maximum deviation	-6.856	-1.579	0.781	-1.393	-1.025	-1.338		
II	Standard deviation	2.668	0.611	0.193	0.421	0.361	0.425		
	Maximum deviation	-6.932	-1.603	0.686	-1.332	-1.238	-1.359		
III	Standard deviation	3.087	0.778	0.453	0.536	0.461	0.640		
111	Maximum deviation	-6.922	-2.052	-1.718	-1.368	-1.333	-2.042		
IV	Standard deviation	3.642	1.041	0.773	0.441	0.630	0.977		
	Maximum deviation	-6.750	-2.050	-2.427	-1.026	-1.222	-2.439		
V	Standard deviation	3.744	1.124	0.944	0.461	0.711	1.135		
V	Maximum deviation	-6.627	-2.891	-3.647	3.167	-1.828	-2.928		
VI	Standard deviation	3.743	1.127	0.909	0.501	0.767	1.126		
VI	Maximum deviation	-6.667	-5.757	-6.153	-6.294	-6.787	5.144		



図 8 LOC1-3, 7-9 における,図 3 の入力波形 I-VI を用いて加振した際の,加振時の Y 変位と入力した X 変位の関係 Fig. 8 Y displacement at LOC1-3 and 7-9 during the shaking using different input signals I-VI (Fig. 3).



図 9 LOC1-3, 7-9 における,図3の入力波形 I-VI を用いて加振した際の,加振時のZ 変位 Fig. 9 Z displacements at LOC1-3 and 7-9 during the shaking using different input signals I-VI (Fig. 3).

	表6	加振中の	Y	変位の標準偏差る	БJ	び最	大	値
--	----	------	---	----------	----	----	---	---

 Table 6
 Standard and maximum deviations of Y displacements during the shaking.

	Wow form	Deviation of Y displacement, mm						
wave form		LOC1	LOC2	LOC3	LOC7	LOC8	LOC9	
	Standard deviation	0.029	0.009	0.041	0.013	0.014	0.043	
1	Maximum deviation	-0.146	-0.045	0.186	0.100	0.049	0.176	
п	Standard deviation	0.034	0.013	0.049	0.020	0.016	0.054	
11	Maximum deviation	-0.103	-0.052	-0.122	0.081	0.045	0.134	
III	Standard deviation	0.038	0.016	0.035	0.025	0.015	0.052	
111	Maximum deviation	-0.093	-0.055	-0.090	0.082	0.035	0.109	
IV	Standard deviation	0.030	0.021	0.054	0.034	0.017	0.061	
IV	Maximum deviation	-0.071	-0.073	-0.177	0.137	-0.048	-0.204	
V	Standard deviation	0.031	0.025	0.063	0.043	0.017	0.054	
V	Maximum deviation	0.220	-0.107	-0.477	0.302	-0.092	-0.444	
VI	Standard deviation	0.031	0.024	0.057	0.041	0.017	0.053	
VI	Maximum deviation	0.194	-0.102	-0.427	0.274	-0.094	-0.381	

表 7 加振中の Z 変位の標準偏差および最大値

 Table 7
 Standard and maximum deviations of Z displacements during the shaking.

	Warra Comm	Deviation of Z displacement, mm						
wave form		LOC1	LOC2	LOC3	LOC7	LOC8	LOC9	
T	Standard deviation	0.029	0.007	0.017	0.009	0.007	0.010	
1	Maximum deviation	0.144	0.059	0.077	0.048	-0.030	0.078	
п	Standard deviation	0.056	0.011	0.021	0.014	0.005	0.009	
11	Maximum deviation	-0.138	0.030	0.055	0.047	-0.024	0.064	
III	Standard deviation	0.036	0.009	0.016	0.013	0.007	0.013	
111	Maximum deviation	0.081	0.032	0.031	-0.045	-0.022	0.045	
IV	Standard deviation	0.026	0.009	0.015	0.014	0.010	0.023	
	Maximum deviation	0.088	0.029	0.044	0.051	-0.030	0.078	
V	Standard deviation	0.019	0.008	0.022	0.019	0.010	0.022	
V	Maximum deviation	0.105	-0.051	-0.195	-0.116	-0.029	0.197	
VI	Standard deviation	0.019	0.008	0.021	0.018	0.008	0.018	
VI	Maximum deviation	0.059	-0.053	-0.190	-0.107	-0.028	0.185	



- 図 10 副油圧系統への加圧にともなう振動台の変位分布.水平変位は矢印,鉛直変位は色で表している. 四角は測定地点を示す.
- Fig. 10 Distribution of the displacements of the shaking table caused by the pressurization of sub-oil-pressure system. Horizontal displacements are denoted by arrows. Vertical displacements are denoted by color map. Solid squares represent the locations of displacement measurement.



- 図 11 主油圧系統への加圧にともなう変位分布.記号は図 10 と同様.白矢印は振動台の動きが剛体 運動と仮定した際の水平変位分布の推定値を示し,白丸は推定した回転運動の中心を示す.
- Fig. 11 Distribution of the displacements caused by the pressurization of main-oil-pressure system. Open arrows represent the estimated horizontal displacements under the assumption that the shaking table moves as a solid body. Open circle represents the estimated center of rotation. The meanings of other symbols are the same as in Fig. 10.

5. まとめ

第3期中期計画中に大型耐震施設を利用して実施を予 定している摩擦実験に先立ち,振動台の準静的な台移動 を含めた広帯域な速度域における振動台の制御性能を調 査した.振動台を加振するための入力波形として 0.9 mm/ sから900 mm/sの幅広い速度レンジの波形を使用し,2台 のレーザー変位計を用いて振動台の3次元的な変位を測 定した.また,加振時のみならず,加振準備段階での副 油圧系統および主油圧系統への加圧にともなう変位につ いても測定をおこなった.副油圧系統スタンバイ時には 振動台全体が平均で約0.126 mm 上昇しているが,水平変 位分布には系統だった変位が見られなかった.一方,主 油圧系統スタンバイ時には最大で 1.442 mm に達する大き い有意な水平変位が発生した.解析の結果,その振動台 の水平変位分布は, 主に振動台の南西端を中心とした回 転運動で表されることが明らかになり,振動台南西部分 に何らかの障害がある可能性が示唆された. 副油圧系統 を加圧し始めてから主油圧系統を加圧し加振準備完了す るまでの最終的な最大上昇量は LOC3 (南東端) における 0.361 mm であった.

加振中のX,Y,およびZ方向の変位を調べたところ, 入力波形に対するX方向の実測変位の偏差が最も大きく, 最大で6.932 mmの差が生じていることが分かった.Yお よびZ方向の変位は,最大でそれぞれ0.477 mm,0.197 mmであった.これらの偏差および変位は加振速度ととも に大きくなる傾向にある.逆に言えば,低速度での加振 は偏差が小さいため,より高い制御性能で実験をおこな えるだろう.ただし前述の変位は全てターゲットの傾き を修正した後のものである.わずかな設置誤差であって も,振動変位にともなって理想からの逸脱が大きくなる ため,治具の設計にはこれらの変位を吸収する余裕を持 たせるとともに,可能な限り設置誤差が小さくなるよう 設置する必要がある.

謝辞

閲読者のコメントは本稿の改善に有益でした.記して 感謝いたします.

参考文献

- 1)防災総合研究部(1996):大型耐震実験施設利用実験概要集.防災科学技術研究所研究資料,No.**172**,1-200.
- 2) Di Toro, G., Goldsby, D. L., and Tullis, T. E. (2004): Friction falls towards zero in quartz rock as slip velocity approaches seismic rates. Nature, **427**, 436-439.
- 3) Di Toro, G., Han, R., Hirose, T., De Paola, N., Nielsen, S., Mizoguchi, K., Ferri, F., Cocco, M., and Shimamoto, T. (2011): Fault lubrication during earthquakes. Nature, 471, 494-498.
- 4) Dieterich, J. H. (1972): Time-dependent friction in rocks. J. Geophys. Res., 77, 3690-3697.
- 5) Dieterich, J. H. (1978): Time-dependent friction and the mechanics of stick-slip. PAGEOPH, **116**, 790-806.

- 6) Dieterich, J. H. (1979): Modeling of rock friction 1. Experimental results and constitutive equations. J. Geophys. Res., 84(B5), 2161-2168.
- 7) Dieterich, J. H. (1981): Potential for geophysical experiments in large scale tests. Geophys. Res. Lett., 8, 653-656.
- 8) Fukuyama, E. and Mizoguchi, K. (2010): Constitutive parameters for earthquake rupture dynamics based on highvelocity friction tests with variable sliprate. Int. J. Fract., 163, 15-26.
- 9) Hirose, T. and Shimamoto, T. (2005): Growth of molten zone as a mechanism of slip weakening of simulated faults in gabbro during frictional melting. J. Geophys. Res., 110(B5), B05202.
- 10)国立防災科学技術センタ-(1983):国立防災科学技術 センタ-(筑波)大型振動台のあゆみ.防災科学技術研 究資料, No.83, 1-273.
- 11) Marone, C. (1998): Laboratory-derived friction laws and their application to seismic faulting., Ann. Rev. Earth Planet. Sci., 26, 643-696.
- 12) 箕輪親宏・小川信行・大谷圭一(1989): 大型耐震実 験装置更新報告.防災科学技術研究資料, No.140, 1-63.
- 13) Mizoguchi, K., Hirose, T., Shimamoto, T., and Fukuyama,
 E. (2007): Reconstruction of seismic faulting by high-velocity friction experiments: An example of the 1995 Kobe earthquake. Geophys. Res. Lett., 34, L01308.
- 14) Ohnaka, M. and Kuwahara, Y. (1990): Characteristic features of local breakdown near a crack-tip in the transition zone from nucleation to unstable rupture during stick-slip shear failure. Tectonophysics, **175**, 197-220.
- 15) Ohnaka, M., Kuwahara, Y., Yamamoto, and K., Hirasawa, T. (1986): Dynamic breakdown processes and the generating mechanism for high-frequency elastic radiation during stick-slip instabilities. in Earthquake source mechanics, edited by S. Das, J. Boatwright, and C. H. Scholz, 13-14, AGU, Washington, DC.
- 16) Okubo, P. G. and Dieterich, JH. (1981): Fracture energy of stick-slip events in a large scale biaxial experiment. Geophys. Res. Lett. 8, 887-890.
- 17) Okubo, P. G. and Dieterich, JH. (1984): Effects of physical fault properties on frictional instabilities produced on simulated faults. J. Geophys. Res., 89(B7), 5817-5827.
- 18) Reches, Z. and Lockner, D. A. (2010): Fault weakening and earthquake instability by powder lubrication. Nature, 467, 452-455.
- 19) Ruina, A. (1983): Slip Instability and State Variable Friction Laws. J. Geophys. Res., **88**, 10359-10370.
- 20) Tinti, E., Fukuyama, E., Piatanesi, A., and Cocco, M. (2005): A Kinematic Source-Time Function Compatible with Earthquake Dynamics. Bull. Seism. Soc. Am. 95, 1211-1223.

21) Tsutsumi, A. and Shimamoto, T. (1997): High-velocity frictional properties of gabbro. Geophys. Res. Lett. 24, 699-702.

(2011年9月28日原稿受付,
 2011年10月25日改稿受付,
 2011年11月1日原稿受領)

要旨

防災科学技術研究所大型耐震実験施設にて運用されている大型振動台の,準静的な台移動を含めた広帯域な速度 域(0.9-900 mm/s)における制御性能の調査をおこなった.レーザー変位計を用いた測定から,振動台は加振準備段 階における副油圧系への加圧開始から主油圧系への加圧完了までに最大で 0.361 mm 上昇していることが明らかと なった.副油圧系の加圧完了後から加振直前までは,振動台が南西端を中心に剛体的に回転運動していることが推 定された.回転運動にともなう水平変位は最大で 1.442 mm に達していた.加振中の振動方向に直交する水平変位 は最大で 0.477 mm で,この変位は高速度の入力波形ほど大きくなる傾向にあった.入力した変位波形と実際に測 定された振動方向の変位との差は最大で 6.932 mm であった.これらの測定データは,この振動台を用いた大型岩 石試料の摩擦実験に役立てられる予定である.

キーワード:大型振動台,準静的制御性能,大型試験体の変位計測