積層ゴムによる重量機器の免震支持(第2報)

# 免震支持装置についての基礎研究ーその2-

An Aseismic Base Isolation System Using Laminated Rubber Bearings for Heavy Mechanical Equipment (2nd Report : Fundamental Study on Isolation Device—Part 2)

> 藤田隆史\*・藤田 聴\*・芳沢利和\* Takafumi FUJITA Satoshi FUJITA Toshikazu YOSHIZAWA

## 1. まえがき

本研究では変電機器などの重量機器の免震支持に関し て、積層ゴムを中心要素とした免震支持装置を考案し、 基礎および実用化研究を行っている.前報<sup>11</sup>では,免震支 持装置の基本構造および免震性能の解析と積層ゴムの設 計法について述べた.本報告では,試作した定格搭載荷 重 10 ton 用免震支持装置の基礎実験について述べる.

#### 2.供試体

実験に用いた積層ゴムは、図1に示すように薄い円板 状のゴムシートと鉄板を交互に重ね,接着した物である。 ゴムシートには天然ゴム系のゴムを使用しており、その 詳細については前報を参照されたい。

免震支持装置は,図2,3に示すような構造を取ってい る。中心に積層ゴムを取り付け,円筒側壁に断面が□状 になった環状物をかぶせ,その上面の8ヵ所に摩擦材を 設けて摩擦ダンパとしている。この摩擦ダンパは,押上 げばねにより上下方向にスライドさせることが可能であ り,被支持体に適当な摩擦力を与えることができる.

# 3. 実験方法

3.1 実験装置 実験装置本体の概略を図4,図5に 示す. 試作した2体の免震支持装置を上下に向かい合わ せ、その間に水平方向スライド板を設け、水平方向アク チュエータにより強制変位を与えることとした.また, 上側の免震支持装置の底部を鉛直方向スライド板に固定 し、鉛直方向アクチュエータにより、定格鉛直方向荷重 の代替としての荷重を与えることとした.

3.2 測定方法 図5に示すように各測定ピックア ップを設けた.アクチュエータにはロードセルを取り付 け、反力を測定した.実験装置本体フレームと水平方向

\* 東京大学生産技術研究所 第2部





図1 積層ゴム



図2 免震支持装置



414 34巻9号(1982.9)







図5 実験装置および計測位置

スライド板の間に変位計を設け水平方向変位を,鉛直方 向スライド板との間には3ヵ所に変位計を取り付け,その 中心部の鉛直方向変位を求めた.さらに,水平方向スラ イド板下面の3ヵ所に非接触変位計を取り付け,中心部 の鉛直方向変位を測定した.免震支持装置の摩擦ダンパ 押上げばね(上・下各8本)にはそれぞれ歪みゲージを 取り付け,押上げ力などを測定した.

3.3 実験項目 積層ゴムは計4個試作し,2個ずつ の組を作りそれぞれ R.B.1,2, R.B.3,4とした.まず摩擦 ダンパ実験 I を行い静・動摩擦係数を測定した.次に積層 ゴム実験 I (R.B.1,2) において水平・鉛直両方向剛性をク リープテスト(100時間程度のクリープテスト)前後に測 定しその影響を調べた.つづいて免震支持装置実験 I を 行い特性を測定した.次に積層ゴム R.B.1,2を取りはず し再び摩擦ダンパ実験 II, R.B.3,4 を用いた積層ゴム実験 II そして免震支持装置実験 II を行った.

## 4. 摩擦ダンパの実験結果

図 6(a),(b),(c)に摩擦力特性の一例を示す.(a) 摺動された後の実験IIにおける測定値の方が2割程度大 は摩擦力の初期的変動(摩擦材はまったくの新しい状態 きいが、地震時のみに作動することを考えると実験Iの から測定を開始した)の様子であり、しだいに摩擦力は 測定値をもとに設計動摩擦係数を設定すべきであると考



図7 動摩擦係数の速度依存性

減少し10数サイクルで(b)に示すような定常状態にな る.(c)は鉛直方向荷重を増大させほぼ定格摩擦力7.84 KN(800 kgf)を示している状態である。同図より,静・ 動摩擦分の差は認められないことがわかり,図7には, 動摩擦係数とすべり速度の関係を示す。摩擦材が幾度も 摺動された後の実験IIにおける測定値の方が2割程度大 きいが,地震時のみに作動することを考えると実験Iの 測定値をもとに設計動摩擦係数を設定すべきであると考



えられる.また,摩擦ダンパのみで 98 KN (10,000 kgf) の荷重を支持する場合 (バックアップ機構)を想定した 実験においても摩擦力特性は安定していた.

### 5. 積層ゴムの実験結果

図8に水平方向復元力特性の一例および実験中の鉛直 方向荷重の様子を示す。図9に水平方向ばね定数の周波 数依存性を示すが,周波数依存性は極めて小さい.また, 本実験程度のクリープの影響は無視でき,しかも個体間 のばらつきもほとんど無いことがわかる.しかし,鉛直 方向荷重が減少すると水平方向ばね定数が大きくなるよ うである.図10に水平方向ばね定数の振幅依存性を免震 支持装置実験の結果と比較して示すが,振幅が大きいほ ど水平方向ばね定数は小さくなることがわかる.図11に 鉛直方向復元力特性(免震支持装置の場合と併記)の一 例を,図12に鉛直方向ばね定数の周波数依存性を示す. 今回の実験装置は鉛直方向剛性を測定する際の微小変位 の計測には向かず誤差が大きいと考えられたので,別途, 積層ゴム単体をサーボパルサにセットし測定した結果も 示してある.後者の方がより正確な値と考えられる.な お、水平・鉛直両方向の減衰定数をヒステリシスの幅よ り求めた結果,臨界減衰比にして水平 3.2% (系の水平方 向固有振動数を 0.5 Hz として), 鉛直 11.2% (系の鉛直 方向固有振動数を 21.3 Hz として)程度は少なくとも期 待できることがわかった.

#### 6. 免震支持装置の実験結果

図13(a)に免震支持装置特性および同条件下での積 層ゴムの特性を示す.本実験中における鉛直方向荷重変 動は図13(b)に示す程度である.免震支持装置の特性 は,積層ゴムの復元力特性と摩擦ダンパの摩擦力特性を 足し合わせたものと考えられる.そこで,(a)より積層 ゴムのヒステリシスを差し引くと(c)になるが,このヒ ステリシスにはまだ傾きを持っている.さらに,この傾 きを補正すると(d)の実線となる.図14に免震支持装置 の水平変位による沈み込み量を示す.振幅8 cm で 0.7 mm 程度,ストッパに接触する15 cm で 3.2 mm 程度で ある.同図より,沈み込みによる摩擦力の増加を考慮し た摩擦力特性を計算すると図13(d)の破線となり,実験 結果と良く一致する.したがって,図13 で行った補正は

F(KN)

表1 設計値と実験値の比較				
	水平方向ばね定数	水平方向固有振動数	鉛直方向ばね定数	鉛直方向固有振動数
設計値	86KN/m~113KN/m (87kgf/cm~115kgf/cm)	0.47Hz~0.53Hz	1.4×10 <sup>5</sup> KN/m (1.5×10 <sup>5</sup> kgf/cm)	19Hz
実験値	88KN/m~137KN/m (90kgf/cm~140kgf/cm)	0.47Hz~0.59Hz	1.78×10 <sup>5</sup> KN/m (1.82×10 <sup>5</sup> kgf/cm)	21.3Hz

究 研 速

20 (a) <del>10</del>→X (m) d0<sup>-2</sup> SINUSOIDAL WAVE FREQUENCY 0. DISPLACEMENT 0. 0.5Hz 0.08M VERTICAL LOAD 98.0KN F(KN) -105 -100 - 95 - 90 98 ±088 KN (b) <u>−10</u>≈X (m) ×10<sup>-2</sup> F(KN) 115 236 KN/m ,...√m -10>X(m) \*10² (c) F(KN) 10 5 <u>−10</u>>X (m) ×10<sup>-2</sup> (d)

図13 免震支持装置の特性

正しいものであり,図10に示すように免震支持装置の水 平方向ばね定数は積層ゴムのみの場合よりも大きい値が 求められている.この理由として,実験装置の鉛直方向 スライド板に若干ガタがあり積層ゴムのみで測定すると 水平方向ばね定数は低めに出てしまうこと、免震支持装 置実験の場合は積層ゴムにかかる鉛直方向荷重が98 KN (10,000 kgf) より小さく (摩擦ダンパが一部負担し ている)図9からわかるように水平方向ばね定数は元来 大きいことなどが考えられる.図15には過大な水平方向 変位を与え,積層ゴムがストッパに押しあたる様子を示



す.細かい凸凹が多いのは手動で制御したためである. 最後に、前報で報告した設計値と今回得られた実験値と の比較を, 98 KN (10,000 kgf)を支持した場合の水平・ 鉛直両固有振動数も併記して表1に示す.

## 7. あとがき

今回の実大免震支持装置についての基礎実験により, 試作した積層ゴム・免震支持装置は設計時の要求性能を ほぼ満たしていることが検証できた、この結果をもとに 今後は、縮小モデルによる加振実験および詳細は地震応 答解析を行う予定である、最後に、実験およびデータ処 理に協力されたブリヂストンタイヤ株式会社の鈴木重信 (1982年6月11日受理) 氏に感謝の意を表します。

#### 参考文献

1) 藤田(隆),藤田(聡),芳沢;積層ゴムによる重量機器の 免震支持(第1報),生産研究, Vol. 34, No. 2 (1982)