周囲拘束型鉛ダンパーの減衰性能に関する一考察

Experimental Study on Damping Performance of Peripheral Restraining Lead Damper

原田	浩之	HIROYUKI HARADA
鈴木	利哉	TOSHIYA SUZUKI
鈴木	亨	TORU SUZUKI

周囲拘束型鉛ダンパーは、高いエネルギー吸収能力と優れた繰り返し耐久性を有する制震部材であるが、減衰 性能の各種依存性については未だ明らかにされていない。そこで筆者らは、動的せん断実験を実施し減衰性能の 各種依存性について検討した。その結果、累積エネルギー吸収量・雰囲気温度・振動数の違いが本ダンパーの減 衰性能に及ぼす影響が特定できた。また、それら依存性を考慮した減衰力のせん断変形依存式が求まった。 キーワード:制震、履歴ダンパー、鉛プラグ、積層ゴム、エネルギー吸収、依存性

Peripheral Restraining Lead Damper has the high-energy absorbing capacity, but the dependency of the influence factors on the damping characteristics is not still made clear. The dynamic tests were executed to clarify the dependency. As a result, it was specified that the damping performance depends on the amount of cumulative energy absorption, the temperature, and the frequency. In addition, the relational expression of the damping force to the shear deformation, which contained the influence of those dependencies, was provided.

Key Words: Response control, Hysteretic damper, Lead plug, Laminated rubber, Energy absorption, Dependent property

1. はじめに

純度の高い鉛は優れた塑性変形能力と再結晶能力を有 しており,履歴型ダンパーのエネルギー吸収部材に適し た材料である。それゆえ,免震構造用としては,1980 年代後半にU型鉛ダンパー¹¹や鉛プラグ入り積層ゴム²¹ が開発され,多くの建物で使用されている。一方,制震 構造用に関しては,いくつかの鉛ダンパーが過去に開発 されているものの,コストに見合った減衰性能が発揮で きなかったり,取り扱いや維持管理が難しかったりした ために,現在ではほとんど使用されなくなっている。そ こで筆者らは,鉛プラグ入り積層ゴムの機構を制震構造 用のダンパーに応用し,小変形時から高い減衰性能を発 揮すると共に,繰り返し変形に対しても安定したエネル ギー吸収能力を保持し続けられるメンテナンスフリーの 履歴型制震ダンパー(周囲拘束型鉛ダンパー)を開発し 実用化した。

本報は、周囲拘束型鉛ダンパーの減衰性能の累積エネ ルギー吸収量依存性・雰囲気温度依存性・振動数依存性 を明らかにすると共に、それら依存性を考慮した復元力 モデルを構築するために、既報³⁾で示したせん断変形 依存性について再検討した結果を報告するものである。



2. 周囲拘束型鉛ダンパーの概要

周囲拘束型鉛ダンパーは、免震部材である鉛プラグ入 り積層ゴムの減衰力発生メカニズムを制震構造用のダン パーに応用したものであり、構造物の層間変形により鉛 プラグを塑性変形させ、運動エネルギーを塑性履歴に伴 う熱エネルギーに変換して振動を減衰させる履歴型の制 震ダンパーである。その構造は、図-1に示すように直 方体の積層ゴム体の孔内に、円柱の鉛プラグと突起を持 つ付着摩擦材を同時に加圧充填し、フランジプレートを 取り付けた簡単なものであるが、そこには、鉛直荷重 (長期面圧)が作用しない状態でも安定したエネルギー 吸収が行えるようにすると共に、制震ダンパーの通常の 変形レベルである数cm程度の変形に対して高い減衰性 能を発揮できるようにするための工夫が盛り込まれてい る。その工夫とは、

- ①鉛プラグとの接触面をV型にした付着摩擦材を鉛プ ラグとフランジプレートの間に挿入し、鉛プラグと 鋼材のせん断面での付着力を増すことで、応力伝達 が確実に行えるようにしていること
- ②鉛プラグを高圧力(40~50N/mm²)で積層ゴム体の孔 内に圧入し、せん断変形により鉛プラグの体積変化 が起こった場合でも、鉛プラグの拘束力が解放され ないようにしていること
- ③部材全断面積に対する鉛プラグ断面積の占有率を高くし、積層ゴム体のせん断剛性を低く抑えながら鉛プラグのエネルギー吸収量を増すことで、等価減衰定数が高くなるようにしていること
- ④積層ゴム体のゴム層総厚を薄くし、鉛プラグのせん 断ひずみ度を大きくすることで、より多くのエネル ギーを吸収できるようにしていること

であり、これらの工夫により、周囲拘束型鉛ダンパーは 小変形時から高い減衰性能を発揮すると共に、繰り返し 変形に対しても安定したエネルギー吸収能力を保持し続 けることが可能となっている。

3. 実験概要

周囲拘束型鉛ダンパーの減衰性能の累積エネルギー吸 収量依存性,雰囲気温度依存性,振動数依存性の定量的 な評価を行うと共に,それら依存性を考慮した荷重(減 衰力)とせん断変形の関係式を求めるために,動的せん 断実験を行った。

(1) 試験体

表-1に試験体の諸元を、図-2に試験体の概要を示す。 試験体は同一サイズのものが全部で6体あり、累積エネ ルギー吸収量依存性、雰囲気温度依存性、振動数依存性 を確認するために各1体を使用し、それら依存性を考慮 した荷重とせん断変形の関係式を求めるために残り3体 を使用した。なお、表中に示した鉛プラグせん断変形部 の融解エネルギーは、鉛プラグのせん断変形部(ゴム層 と一緒にせん断変形する総高さ20mmの部分をさす)が全 て融解するまでに吸収できる熱量を仕事に換算したもの であり、周囲拘束型鉛ダンパーの減衰性能を評価するた めの指標となるものである。

_					
_	鉛プラグ 直径, 数	ゴム層 厚さ,層数	内部鋼板 厚さ,枚数	外部鋼板 厚さ	鉛プラグせん 断変形部の融 解エネルギー
	(mm×数)	(mm×層)	(mm×層)	(mm)	E_0 (kN·m)
-	ϕ 240×2	4×5	3.1×4	28	476.5



図-2 試験体の概要



図-3 試験装置の概要

表-2 加振パラメータと気温								
試験 体名	振動数 (Hz)	振幅 (mm)	サイクル数 (回)	温度 (°C)	振動数 (Hz)	振幅 (nm)	サイクル数 (回)	温度 (℃)
PRL 224-1	0.3	± 20	20	12.0	0.3	± 40	10	6.0
ntar		±10	5	10.5	0.3	±20	5	10.0
PKL 224-2	0.3		5	22.5			5	23.0
			5	29.0			5	31.0
	0.01	±10	5	32.0	0.01	±20	5	33.0
	0.05		5	29.5	0.05		5	30.5
TATAT	0.1		5	31.5	0.1		5	31.5
PRL 224-3	0.2		5	28.0	0.2		5	32.5
1 V	0.3		5	29.0	0.3		5	31.0
	0.5		5	30.5	0.5		5	30.5
	0.7		5	33.0	0.7		5	32.5
PRL	0.3	± 10	5	8.0	0.3	± 20	5	10.0
224-4		± 40	5	13.0				
PRL	0.3	± 20	5	17.0	0.3	± 30	5	17.0
224-5		± 40	5	17.0		± 50	5	17.0
דממ	0.3	± 1	5	28.5	0.3	±3	5	29.0
гас 224-6		± 6	5	29.0		± 10	5	29.0
) 1		± 14	5	30.5		± 20	5	31.0

(2) 試験装置と計測項目

図-3に試験装置の概要を示す。加振は最大荷重± 3000kN,最大振幅±100mm,最大速度±300mm/sのダイ ナミックアクチュエータを用いて行い,水平方向の荷重 と変形および試験体の鉛直反力を計測した。ここで,水 平荷重はアクチュエータ先端に取り付けたロードセルの 荷重,水平変形は試験体の上下フランジプレート間の相 対変形とし,鉛直反力はあらかじめキャリブレーション を行ったPC鋼棒のひずみ度より算出した。

(3)加振パラメータ

表-2に各試験体の加振パラメータを示す。加振波形 は正弦波とし、加振により試験体温度が上昇した場合に は常温(雰囲気温度)に戻るまで時間間隔をおいてから 次の加振を行うことにした。なお、表中に示した温度は 棒温度計で測定した実験時の雰囲気温度であり、加振開 始直後の試験体温度を表すものである。

4. 実験結果

(1)累積エネルギー吸収量依存性

図-4にPRL224-1試験体の荷重-変形関係を示す。同 図より,繰り返し回数が増すにつれて荷重が徐々に低下 していることが確認できる。これは,エネルギー吸収に より鉛プラグの温度が上昇し,鉛のせん断応力が低下し たことによると考えられる。

図-5は、エネルギー吸収に伴う最大荷重の変化を示 したものであり、横軸は鉛プラグせん断変形部の融解エ ネルギー E₀ (表-1参照)で基準化した累積エネルギー吸 収量 E,縦軸は理想荷重の最大値で基準化した各サイ クルの最大荷重である。ここで理想荷重の最大値とは、 エネルギー吸収による荷重低下を無視した場合の最大荷 重の推定値であり、本節では、最大荷重と累積エネルギ ー吸収量の関係を初期の3サイクルについて指数関数で 回帰した結果から、加振振幅が±20mmの場合には 1524kN、±40mmの場合には1800kNとした。

図-5 より、エネルギー吸収に伴う最大荷重の低下率 C_E は加振振幅にほとんど依存しておらず、同図中に一 点鎖線で示した式(1)で与えられることがわかる。

$$C_E = 0.36 + 0.64 \times \exp\left(-\frac{E}{E_0}\right) \tag{1}$$

ここで、式(1)の低下率 C_E が最大荷重に限らず全ての荷重に対して適用可能であるとすれば、実験より得られた荷重Qは、次に示す式(2)によりエネルギー吸収に



よる荷重低下を無視した場合の荷重 Q_{id} (以下,理想荷重)に変換できることになる。

$$Q_{id} = Q/C_E \tag{2}$$

図-6は図-4に示した荷重一変形関係の荷重値を式(2) を用いて変換した履歴ループである。図-4に見られた 繰り返しに伴う荷重低下はほとんどなくなっており,式 (1)より求まる低下率 C_E は最大荷重に限らず全ての荷 重に対して適用可能であると判断できる。

(2) 雰囲気温度および振動数依存性

本節では、荷重(減衰力)の累積エネルギー吸収量依存性が式(1)で与えられるとして、減衰性能の雰囲気温度依存性と振動数依存性について検討する。したがって、本節で扱う荷重は実験値そのものではなく、実験値を式(2)で変換した理想荷重 Q_{id} である。

a)雰囲気温度依存性

図-7にPRL224-2試験体の荷重-変形関係を実測荷重 Qと理想荷重 Q_{id} について示す。また、表-3に理想荷 重の履歴ループより求めた第2・第3サイクルのエネル ギー吸収量を示す。これらの結果より、各サイクルの理 想荷重、エネルギー吸収量はほぼ同じ値となっており、 前節で述べたエネルギー吸収による荷重の低下率 C_E は、 雰囲気温度に依存しないことがわかる。



図-8に理想荷重の履歴ループより求めたエネルギー 吸収量の変化率 C_T と雰囲気温度Tの関係を示す。こ こで、エネルギー吸収量の変化率 C_T とは、各温度のエ ネルギー吸収量を表-3に示す実験結果を直線回帰して 求めた20°Cにおけるエネルギー吸収量の推定値(加振振 幅±10mm時には36.4kN·m, ±20mm時には90.3kN·m)で基 準化した無次元量である。

同図より、周囲拘束型鉛ダンパーのエネルギー吸収 量は雰囲気温度に依存し、20℃を基準とした場合のエ ネルギー吸収量の変化率 C_T は、図中に一点鎖線で示し た式(3)で与えられることがわかる。

$$C_T = 1.1 - 0.005 \times T \tag{3}$$

式(3)によれば、周囲拘束型鉛ダンパーの使用環境と して0℃から40℃程度を想定した場合、減衰性能には2 割以上の差が出ることになり、雰囲気温度の違いが本ダ ンパーの減衰性能に及ぼす影響は無視できないといえる。

表-3 理想荷重より求めたエネルギー吸収量

衣 「 理心向重な 「 水のたー 400 イ 一 及収重					
振動数	振幅	雰囲気温度	エネルギー吸収量(kN・m)		
(Hz)	(mm)	(°C)	第2サイクル	第3サイクル	
	± 9.9	10.5	37.7	38.7	
0.3	± 9.8	22.5	35.8	36.0	
	± 10.0	29.0	35.6	34.4	
	± 20.1	10.0	93.9	96.5	
0.3	±19.8	23.0	89.1	88.6	
	± 20.0	31.0	83.5	85.7	



図-8 雰囲気温度によるエネルギー吸収量の変化率

b)振動数依存性

図-9にPRL224-3試験体の荷重-変形関係を実測荷重 Qと理想荷重 Q_{id} について示す。同図より、0.1Hz以下 の振動数では繰り返し変形に伴い理想荷重が増大してい く傾向が現れており、前節の式(1)で示したエネルギー 吸収による荷重低下率 C_E が低振動数域で過剰な低下率 を与えていることがわかる。しかし、

①0.2Hz以上の振動数では、各サイクルの理想荷重が ほぼ一定に保たれていること

②制震ダンパーが設置される建築物の1次固有振動数 は、多くの場合0.2Hz以上であること

③本項で検討する減衰性能の振動数依存性に、エネル ギー吸収による荷重低下率の過不足分を含めること ができること

を考慮して、本報では、エネルギー吸収による荷重低下 率は振動数にかかわらず式(1)で求められるとする。

なお、低振動数での加振時に繰り返し回数による荷重 低下が少なくなる理由としては、鉛プラグの単位時間当 たりのエネルギー吸収量が少なくなったために、空気中 への放熱や他の部位への熱伝達が効果的に行われ、鉛プ ラグの温度があまり上昇しなかったことが考えられる。

図-10に理想荷重の履歴ループより求めたエネルギー 吸収量の変化率 C_f と振動数fの関係を示す。ここで、 エネルギー吸収量の変化率 C_f とは、各振動数のエネル ギー吸収量を0.3Hzの第2・第3サイクルのエネルギー 吸収量の平均値(加振振幅±10mm時には34.6kN・m、± 20mm時には82.9kN・m)で基準化した無次元量である。





図-10 振動数によるエネルギー吸収量の変化率

図-10より、0.3Hzを基準とした場合のエネルギー吸 収量の変化率 C_f は、図中に一点鎖線で示した式(4)で 与えられることがわかる。

$$C_f = 1.12 \times f^{0.094} \tag{4}$$

式(4)によれば、振動数が0.2Hzから0.5Hzに変化した 場合,エネルギー吸収量は1割程度増大することになり, 振動数の違いが本ダンパーの減衰性能に及ぼす影響は無 視できないといえる。したがって、本ダンパーを建築物 に適用する際には、建築物の1次固有振動数を用いて式 (4)に示した変化率 C_f を求め、建築物の振動性状に応 じた減衰性能を定めなければならない。

(3) せん断変形依存性

本節では, 先に示した式(2)と式(4)を用いてPRL224-4~6試験体の実験結果を20℃における理想荷重の履歴 ループに変換し、理想荷重の復元力モデルに使用する骨 格曲線(荷重Qidとせん断変形uの関係を表す曲線をさ す)を求める。

ここで、復元力モデルには「変形が減少(速度が反 転)した場合には即座に荷重が0になり、その後、その 位置を原点とした骨格曲線上を進んでいく」という履歴



法則(付録1参照)を採用するため、正弦波加振時の履歴ループより骨格曲線を求めるためには、切片荷重 Q_d (荷重軸との交点における荷重をさす)と片振幅の変形量 δ との関係、最大荷重 Q_{max} と両振幅の変形量 2δ との関係を特定すればよいことになる。

図-11に第2・第3サイクルの履歴ループより求めた 荷重とせん断変形の関係を示す。図中、白塗りのプロットは、切片荷重の正負絶対値の平均値 Q_d と片振幅の変 形量 δ との関係を、黒塗りのプロットは正負最大荷重の 絶対値の平均値 Q_{max} と両振幅の変形量 2δ との関係を示 している。

同図より,理想荷重 Q_{id} はせん断変形uが増すにつれて対数関数的に増加し、その関係は図中に一点鎖線で示した式(5)で与えられることがわかる。

$$Q_{id} = 407 \times u^{0.40} \quad ; \quad u \le 20$$

$$Q_{id} = 861 \times u^{0.15} \quad ; \quad u > 20$$
(5)

ただし,式(5)より得られるのは0.3Hz,20℃におけ る理想荷重の骨格曲線であるため、本ダンパーの復元力 特性をモデル化するためには、減衰性能の振動数依存性 を表す式(3)、雰囲気温度依存性を表す式(4)、ならび に、累積エネルギー吸収量による荷重低下を表す式(2) を併用しなければならない。

5. まとめ

周囲拘束型鉛ダンパーの動的せん断実験を行い,以下 の結論を得た。

①累積エネルギー吸収量が増大すると減衰力は低下する傾向にあり、その低下率は式(1)で与えられる。

②理想荷重(累積エネルギー吸収量の増大による荷重 低下を無視した場合の減衰力)を導入することにより、減衰性能の雰囲気温度依存性・振動数依存性・ せん断変形依存性を定性的に評価することができる。 ③雰囲気温度が上昇すると理想荷重のエネルギー吸収 量は減少する傾向にあり、20℃を基準とした場合、 その変化率は式(3)で与えられる。

- ④振動数が高くなると理想荷重のエネルギー吸収量は 増大する傾向にあり、0.3Hz を基準とした場合、そ の変化率は式(4)で与えられる。
- ⑤せん断変形が大きくなると減衰力は上昇する傾向に あり、せん断変形と理想荷重の関係は式(5)で与え られる。

今後は,上記の各種依存性を考慮した復元カモデルを 構築すると共に,減衰性能のスケール効果について検討 する予定である。

参考文献

- 日本建築学会:免震構造設計指針,丸善,pp.240-247,2001.9
- 日本免震構造協会:免震構造入門,オーム社, pp.175-180,2000.9
- 3)有馬文昭,高瀬憲克,中南滋樹,鈴木利哉:建築構 造物の地震応答制御設計法への研究-第21編 周囲 拘束型鉛ダンパーの特性試験,住友建設技術研究所 所報, No. 27, pp. 51-58, 2000.9

付録1 理想荷重の復元カモデル

正弦波加振時における荷重-変形関係を模式的に表した付図-1を用いて、4章3節で述べた復元カモデルの 履歴法則について説明する。

荷重-変形平面上における基本的な動きは,

①0-A間は骨格曲線上を進む

②A点で速度反転後、荷重が0になりB点に移動する
 ③原点をB点に移動し、骨格曲線上をD点まで進む
 ④D点で速度反転後、荷重が0になりE点に移動する
 ⑤原点をE点に移動し、骨格曲線上をG点まで進む
 ⑥G点で速度反転後、荷重が0になりB点に移動する



付図-1 正弦波加振時における復元力モデル