

動吸振器による連続吊橋の防振に関する実験的研究

東北工業大学 学生員・山田幸伸 正員 高橋龍夫

従来より、構造物の防振および制振を行なうために動吸振器が利用されてい。振動エネルギーを吸收する機構の採用は、今在紀の当初（1909年）、機械工学の分野におけるものが最初であると云われてゐる。以後、機械工学のみならず、他の多くの分野においてもこの機構が利用されている。歩道橋への適用、高層ビルへの応用等我が国をはじめ米国等において土木工学の分野における数多くの実例がみられる。

筆者等は、エネルギー吸収機構の一つである動吸振器（質量、バネ、ダッシュボルトより成る）を吊橋等の可撓性の高い構造物に適用し、これを構造物の防振及び制振とはかる試みを研究し続けて来てい。従来、用ひられてきた吸振器は、その質量が、構造物本体の質量1/10程度、決して小さくないものと云ふ。なかには質量比が1/10以上の大きいものがあり、構造物の設計にも影響を与えるものである。しかし、可撓性の高い構造物の振動防止に用ひる動吸振器の質量は、必ずしも従来のような大きなものである必要はない。質量比が1/100以下のものであつても、バネ係数、粘性抵抗力を適当に組み合せれば、所定の制振作用を期待することができる。本研究は、図-1に示す3種類の三径間連続吊橋の模型12、質量比約1/100の動吸振器を取りつけた場合の制振効果について、実験結果を主体として考察し、合せて2.3の考察を加えたものである。

実験に用いた吊橋は、

主径間700cm、側径間

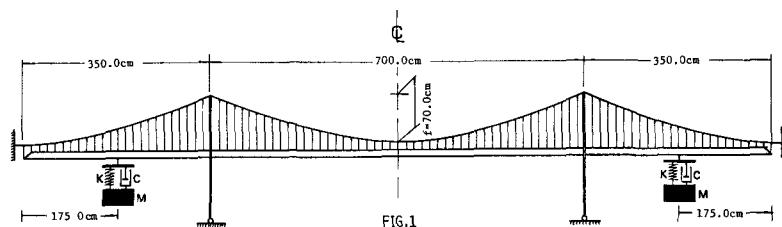
350cmのOS式吊橋で

また、サク²=70cm。

補剛筋の曲げ剛性

$EI = 0.844 \times 10^6 \text{ kg cm}^2$

ケーブルの伸縮剛性



C

FIG.1

$E_a A_c = 6.20 \times 10^4 \text{ kg}$ である。動吸振器は、側径間の中央に1台づき、合計3台を対称に取り付けた。動吸振器の実効質量は吊橋本体の約1/100程度である。動吸振器の固有振動数は、人アーチゲイツイルの長さを調整することにより、バネ係数の大きさを増減し、変化させた。制振を行なう振動は、対称一次振動及び逆対称一次振動であり、これら等の振動数は先々、 $f_1 = 1.15 \text{ Hz}$ 、 $f_2 = 1.47 \text{ Hz}$ である。ダッシュボルト機構の粘性抵抗力は用いたオイル（東洋シリコンオイル）の粘度を変化させることにより所定の抵抗力を得た。

図-2は対称一次振動における対数減衰率と粘性抵抗係数との関係を示したものであり、図中の○FPは数多くの実験値を平均した値を示している。

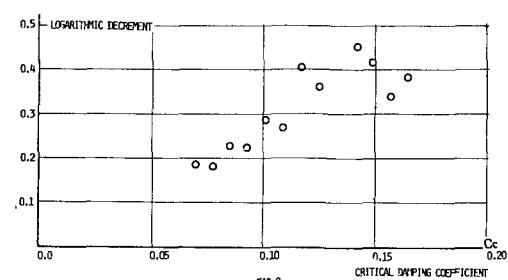
横軸は、動吸振器自体の臨界減衰係数 C_c がとられ、この臨界減衰係数は次の式より算定された。

$$C_c = 2\sqrt{MK} = \omega M \\ = 4\pi f M$$

対称一次振動の場合には、 $C_c = 4\pi \times 1.15 \times 4.25 +$

$+ 80 = 6.27 \times 10^{-2} \text{ kg sec cm}^2$ となる。（動吸振器12、吊橋本体の固有振動数12を調させた）。図-3は、逆対称一次振動の減衰自由振動における対数減衰率と粘性抵抗係数との関係を示す実験値であり、この場合の臨界減衰係数 C_c は、 $C_c = 4\pi \times 1.47 \times 4.25 + 980 = 8.01 \times 10^{-2} \text{ kg sec cm}^2$ となる。

いずれの場合においても、対数減衰率は、吸振器の粘性抵抗力の増加とともに大きくなつて行く傾向を示し、



臨界減衰係数の15%前後で最大値を示す。
 いふ。対称一次振動においては粘性抵抗力
 $C = 0.94 \times 10^{-2} \text{ kg.s cm}^{-2}$ 粘性減衰率
 $\delta = 0.46$ であり、逆対称一次振動において
 は、粘性抵抗力 $C = 1.20 \times 10^{-2} \text{ kg.s cm}^{-2}$
 粘性減衰率 $\delta = 0.8$ である。これら等の実験
 値は、動吸振器による最適粘性抵抗力と云
 うべき粘性抵抗力の値が在り、この値は、
 同調すべき吊橋本体の固有振動数及び吊橋本
 体と動吸振器の質量比により決まり量で
 あると言えらる。

これまでにも粘性減衰率が0.4~0.8の値は、吊橋の振動の減衰が著しいものであることを示すこ
 とあり、吊橋半ばの総重量400kgに対する、わざか1.2×10⁻²kg.s cm⁻²の粘性抵抗力により顕著な制振
 作用を生じさせることが出来た。動吸振器の質量比をも、比較してみるとかなりの大きさの制振効果が期待出来
 るものと考えられる。

図-4は、コイルスプリング12個を下掛け左
 機構と台車12載せ(図-5)との鐘12一定の
 初期振動と与えたものを吊橋上12一定の速度
 で走行させた時の振動振巾の増減を示したものである。振動振巾は、中央径間中央の最大振動振巾と鐘によく静たわみとの比を用いて無次元に表わしてある。横軸は、動吸振器の
 粘性抵抗力(臨界減衰係数)である。

鐘の重量163.4kg、台車の総重量18.6kg
 であり、この鐘・台車・固有振動周期は、吊橋の対
 称一次振動周期12回調させた。橋上を走行す
 る速度は93cm/secであり、1400cmの橋上を通過するに要した時間は15秒である。

この実験値は、動吸振器が外力12対じてどのような制振効果を發揮出来たかを示すものであ
 り、動吸振器を取り付けない場合に較べ顕著な制振効果がみられた。強制振動の場合
 における、動吸振器の粘性抵抗力が一定の値の場合(臨界減衰係数15%前後)は、最も
 制振効果が大きいことが分かる。

本研究は、「可接性構造物の防振及び制振と動吸振器による行なった研究」の一環である
 が、可接性構造物の一例として、三径間連続吊橋と取り上げ、動吸振器の制振
 効果を実験的に実証した。この研究はあたり、東北工科大学 草谷義彦 横木孝幸両君の協力を得た
 ことを附記する。

* T.TAKAHASHI, S.KURANISHI "Dynamic Behavior of Flexible Structures with Vibration Absorber" 7th World Conference
 on Earthquake Engineering, 1980

* S.KURANISHI, T.TAKAHASHI, S.ECHIGO, "Dynamic Behavior of Suspension Bridges with Dampers" The Technology
 Reports of Tohoku Univ., Vol.38, 1973, No.1 July pp.11~35.

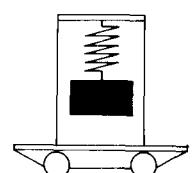
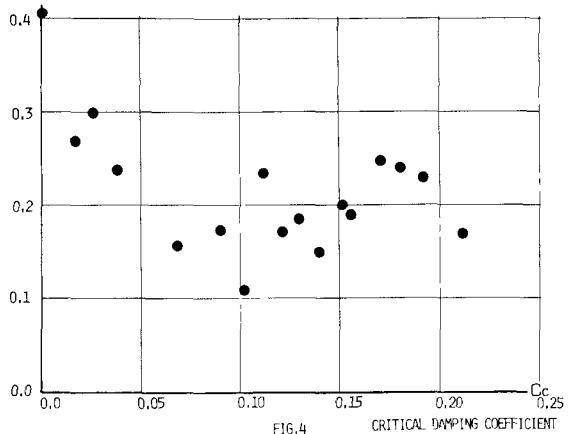
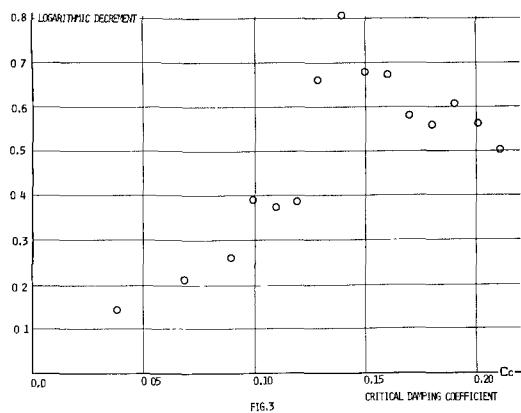


FIG.5