



:

عنوان :

:

:

:

:

کاهش ارتعاشات سازه ها و ماشین آلات صنعتی همواره یکی از موضوعات مهم تحقیق برای مهندسان بوده است. از آثار زیان بار ارتعاشات بیش از اندازه می توان به کاهش عمر خستگی قطعات و یا تخریب سازه های مهندسی بر اثر پدیده تشدید اشاره نمود. روش های مختلفی برای از بین بردن ارتعاشات نامطلوب وجود دارد و یکی از مؤثرترین این روش ها استفاده از جاذب های ارتعاشات کوک شده می باشد. علیرغم مزایای فراوان جاذب های ارتعاشات، نوع غیرفعال این وسیله دارای معایبی می باشد، مانند کاهش شدید بازده جاذب بر اثر خروج از تنظیم و یا تغییر فرکانس تحریک ورودی. برای غلبه بر این مشکلات روش های گوناگونی ارائه شده اند، که از آن جمله می توان به جاذب های تطبیق پذیر و جاذب های نیمه فعال اشاره نمود. در این تحقیق طرح جدیدی از یک جاذب ارائه شده است که می توان آن را ترکیبی از جاذب های تطبیق پذیر و نیمه فعال دانست. در این طرح جدید سعی شده است تا با استفاده از دو دمپر قابل کنترل، سفتی و میرایی سیستم را به صورت بی درنگ و همزمان کنترل نمود و از این طریق مقدار ارتعاشات سیستم اصلی را بیشتر از مدل های پیشین کاهش داد. در ابتدا توضیحاتی در مورد انواع جاذب های پیشین و همچنین اطلاعاتی در مورد ام - آر دمپرها آورده شده است. سپس نحوه ایجاد سفتی و میرایی متغیر توضیح داده شده و طرح پیشنهادی و روابط حاکم بر آن معرفی شده اند. در ادامه مدل شبیه سازی عددی طرح ایجاد شده و پس از بهینه سازی پارامترهای مدل، از آن برای بررسی رفتار دینامیکی جاذب استفاده شده است. برای بررسی کارایی طرح پیشنهادی، نتایج با نتایج حاصله از جاذب غیرفعال و یک نوع جاذب نیمه فعال که هر دو به صورت بهینه تنظیم شده اند، مقایسه شده است. در انتها نیز خصوصیات طرح پیشنهادی، از جمله معایب و مزایای آن ذکر شده است.

واژگان کلیدی : جاذب ارتعاشات، کنترل نیمه فعال، سفتی متغیر، ام - آر دمپر

:

.....

.....

.....

.....

.....

.....

:

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

:

.....

.....

.....

:

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

:

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....

:

.....  $k_{22}$   $k_{11}$   
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....  
.....

.....

.....

.....

.....

:

.....

.....

.....

.....

.....

..... :

..... :

..... :

.....

.....[34] :

.....[35] :

.....[37] :

.....[38] :

..... :

..... :

..... :

..... (b (a :

(a . :

..... (b

..... :

.....( ) ( ) :

..... $\mu$  :

.....g :

.....  
.....

.....  $\mu$  :

(b) (a) :

..... (c)

..... :

..... :

..... :

..... :

..... :

..... :

2.5 Hz :

..... 1.5 cm

..... :

..... :

.....

..... (b) (a) :



.....	(b	(a	:
.....			:
	(b	(a	:
.....			:
.....		[71]	:
.....		[72]	:
.....			:
.....	$\frac{k_{22}}{k_{11}}$	$\zeta_2$	:
.....	$\frac{k_{22}}{k_{11}}$	$\zeta_1$	:
.....		[79]	:
.....			:
.....			:
.....			:
.....			:
.....			:

..... :

..... :

..... $k_{11}$  :

..... $k_{22}$  :

(b  $m_1$  (a :

..... $m_1$

(b  $m_1$  (a :

..... $m_1$

(a :

..... $m_1$  (b  $m_1$

(b  $k_1$  (a :

..... $k_1$

(b  $k_1$  (a :

..... $k_1$

(a :

..... $k_1$  (b  $k_1$

..... $\zeta_1$  :

:

..... $\zeta_1$

:

..... $\zeta_1$

.....	:
.....	:
.....	:
.....	:
.....	:
.....	:
.....	:
.....	:

:

DBG	Displacement based groundhook
ER	Electrorheological
FRM	Frequency response magnitude
MR	Magnetorheological
MRE	Magnetorheological elastomer
SATVA	Semi-active tuned vibration absorbers
SID	Simplified inverse dynamics
SMA	Shape memory alloy
TMD	Tuned mass damper
TVA	Tuned vibration absorbers
VBG	Velocity based groundhook
VDAS	Variable damping and stiffness

:

$c_i$	ضریب میرایی دمپر $i$
$c_1$	میرایی سیستم اصلی
$c_2$	میرایی دمپر جاذب
$E_x$	خطای نرمال شده برحسب جابجایی
$E_t$	خطای نرمال شده برحسب زمان
$E_{\dot{x}}$	خطای نرمال شده برحسب سرعت
F	نیروی تحریک
$F_0$	مقدار نیروی تحریک
$F_{actual}$	نیروی واقعی دمپر

$F_{optimal}$	نیروی بهینه مورد نظر
G	بهره ثابت در کنترل گراندھوک پیوسته
g	نسبت فرکانس طبیعی
j	عدد موهومی
$k_1$	سفتی سیستم اصلی
$k_2$	سفتی فنر جاذب
$m_1$	جرم سیستم اصلی
$m_2$	جرم جاذب
r	نسبت فرکانس تحریک
t	زمان
u	جریان ورودی ام - آر دمپر
v	ولتاژ ورودی ام - آر دمپر
$v_1$	سرعت جرم اصلی
$v_2$	سرعت جرم جاذب
$v_{12}$	سرعت نسبی بین جرم اصلی و جرم جاذب
$X_1$	جابجایی مختلط سیستم اصلی
$X_2$	جابجایی مختلط جاذب
$x_1$	جابجایی جرم سیستم اصلی
$x_2$	جابجایی جرم جاذب
$\dot{x}_1$	سرعت جرم سیستم اصلی
$\dot{x}_2$	سرعت جرم جاذب
$\ddot{x}_1$	شتاب جرم سیستم اصلی

$\ddot{x}_2$	شتاب جرم جاذب
$y$	جابجایی داخلی ام - آر دمپر
$z$	متغیر واسطه محاسباتی در مدل ام - آر دمپر
$\delta_{st}$	جابجایی استاتیکی سیستم اصلی
$\dot{\gamma}$	نرخ کرنش برشی
$\eta_p$	ویسکوزیته پلاستیکی وابسته به میدان مغناطیسی
$\mu$	نسبت جرمی (جرم سازه ی اصلی / جرم جاذب )
$\tau_{y(field)}$	تنش تسلیم ایجاد شده بر اثر اعمال میدان مغناطیسی
$\tau_y$	تنش تسلیم
$\omega$	فرکانس تحریک
$\omega_{n1}$	فرکانس طبیعی سازه ی اصلی
$\omega_{n2}$	فرکانس طبیعی جاذب
$\zeta_1$	نسبت میرایی سازه
$\zeta_2$	نسبت میرایی جاذب
	:
a	auxiliary
act	actual
controllable	قابل کنترل
e	معادل
in	ورودی جابجایی پایه
max	maximum
min	minimum
opt	optimum

on

حالت روشن

off

حالت خاموش





در ابتدای این فصل به بیان دلایل و انگیزه های انجام این تحقیق پرداخته شده است. سپس به معرفی اهداف و روش ها اشاره شده، در انتها نیز سرفصل های این تحقیق معرفی شده اند.

ارتعاشات نامطلوب، یکی از مشکلات متداول و همیشگی در تاریخ مهندسی بوده است. ارتعاشات باعث کاهش عمر خستگی دستگاهها و همچنین دیگر سازه ها شده و موجب ایجاد سروصدای آزار دهنده می شود. ماشین آلات صنعتی با سرعت های بالا، مانند ماشین های تولید کاغذ همواره در معرض افت کیفیت محصولات به دلیل ارتعاشات ایجاد شده می باشند. علاوه بر این ارتعاشات با فرکانس پایین در محیط های مسکونی باعث سرگیجه و مشکلات حرکتی ساکنین شده [1]، و باعث از بین رفتن آسایش محل سکونت می شود [2].

به عنوان نمونه، سازه های فولادی پیچیده دارای میرایی بسیار کمی هستند. این سازه ها مستعد و در معرض مشکل تشدید ارتعاشات می باشند. در نتیجه چنین سازه های پیچیده و اغلب گران قیمت باید قبل از ساخته شدن از نظر ارتعاشات مورد بررسی قرار گرفته و دستگاههای لازم برای جلوگیری از تشدید

ارتعاشات در آنها به کار گرفته شود. مؤثرترین راه برای از بین بردن ارتعاشات ناخواسته از بین بردن منبع تولیدکننده ارتعاش می باشد که این امر در عمل به ندرت امکان پذیر می باشد.

منبع ارتعاشات ممکن است از عملکرد اصلی خود دستگاه به عنوان مثال از نابالانسی دوار یک موتور ناشی شود. علاوه بر این ارتعاشات ممکن است ناشی از منابع طبیعی نظیر باد و یا زلزله نیز باشند.

اغلب مؤثرترین و اقتصادی ترین راه برای کاهش ارتعاشات اضافه کردن یک سیستم دینامیکی در یک نقطه خاص به دستگاه یا سازه ی موجود است تا بتوان دینامیک سیستم را به نحو مطلوب و دلخواه تغییر داد. جاذب ارتعاشات کوک شده<sup>۱</sup> در چنین دسته بندی قرار می گیرد. اساساً یک جاذب ارتعاشات مجموعه ساده ای متشکل از یک جرم و فنر و دمپر می باشد که به نقطه خاصی از سازه یا دستگاه مرتعش متصل می گردد، و با انتقال انرژی ارتعاشی سازه ی اصلی به خود از ارتعاشات آن می کاهد. از جاذب های ارتعاشات اغلب در ماشین هایی که با سرعت ثابت کار می کنند استفاده می شود. ولی از آنها برای کنترل ارتعاشات گذرا نیز استفاده می شود [3] و [4]، مانند کنترل انتشار امواج صوتی [5] و [6]، مشخصه اساسی جاذب های ارتعاشات این است که آنها تنها در یک محدوده فرکانسی باریک مؤثر هستند. این محدوده مؤثر با توجه به پارامترهای طراحی انتخاب شده، تعیین می گردد و معمولاً با توجه به خواست مسأله باید این پارامترها و محدوده را انتخاب نمود.

یک جاذب ارتعاشات غیرفعال فقط در یک گستره فرکانسی محدود بسیار مؤثر و خوب عمل می کند. دینامیک جاذب ارتعاشات به صورتی است که تغییر کوچکی در پارامترهای سیستم ممکن است منجر به خارج شدن نتایج عملکرد جاذب ارتعاشات از میزان مطلوب شود. همچنین یک جاذب ارتعاشات که به درستی طراحی نشده باشد، یا یک جاذب ارتعاشات معیوب ممکن است نه تنها میزان ارتعاشات را کاهش نداده بلکه باعث افزایش ارتعاشات سیستم اصلی نیز شود. این قبیل مشکلات باعث محدود شدن استفاده

---

1-tuned vibration absorbers (TVA)

از جاذب های ارتعاشات می شوند. جاذب های ارتعاشات غیرفعال نیاز به تعمیر و سرویس منظم و همچنین بازدیدهای منظم دارند تا بخش های حساس آنها که تحت شرایط ارتعاشی سختی کار می کنند دچار مشکل نشده، و همچنین تغییری در پارامترهای سیستم رخ نداده باشد، تا جاذب ارتعاشات از تنظیم خارج نشود.

در طول دهه های گذشته تکنیک های جدید کنترل در مورد انواع مختلف جاذب های ارتعاشات به کار گرفته شده است تا گستره کاربرد مفید این دستگاه ها را افزایش داده و از حساسیت آنها نسبت به تغییرات پارامترها کاسته شود. به عنوان نمونه، تلاش هایی برای تطبیق پذیر کردن دینامیک جاذب ها از طریق تنظیم فرکانس طبیعی یا میرایی صورت گرفته است. گستره وسیعی از روش های تئوری برای ایجاد این تطبیق پذیری پیشنهاد شده است، ولی در عمل اغلب این روش ها به علت وجود نداشتن عملگرهای مناسب قابل اجرا نبوده اند. یک مشکل متداول در زمینه میراگرهای تطبیق پذیر پیچیده بودن و عملی نبودن ساختار این دستگاهها می باشد. همچنین به دست آوردن وسایل مورد نیاز برای تطبیق پذیر نمودن در محدوده های مختلف فرکانسی نیز امر مشکلی می باشد.

هنگامی که بتوان دینامیک یک جاذب ارتعاشات را به سرعت و از طریق تغییر در پارامترهای مهم آن نظیر فرکانس طبیعی و میرایی بارها در طول یک دوره ارتعاشات پایدار تغییر داد به آن جاذب ارتعاشات کوک شده نیمه فعال<sup>1</sup> گویند. جاذب های ارتعاشات نیمه فعال به صورت گسترده ای مورد مطالعه قرار گرفته و بازده و برتری آنها نسبت به نوع غیرفعال تأیید شده و قطعی می باشد [7] و [8]. سیستم های نیمه فعال عموماً از کنترل تغییرات میرایی بهره می گیرند که نیاز به وسایلی با قابلیت ایجاد تغییر سریع در ضریب میرایی وسیله دارند، مانند دمپرهای مغناطیسی<sup>2</sup>، یا دمپرهای الکتریکی<sup>3</sup> [9] که دمپرهای با مایع مغناطیسی (ام - آر) از نظر کاربردی تأیید شده هستند. ولی لزوماً برای هر کاربردی مناسب نبوده و حداقل ممکن است موجب کاهش بازده سیستم شوند. برای مثال در کاربردهایی که مقدار جابه جایی ها

---

1- semi-active tuned vibration absorber(SATVA)

2- magnetorheological damper (MR)

3- electrorheological damper (ER)