

تحلیل وضعیت ارتعاش صندلی تراکتور ۴۷۵ ITM

علی محمدی^۱، کامران خیرعلی پور^{۱*}، احمد جهانبخشی^۲، رضا شهیدی^۳

- ۱- گروه مهندسی مکانیک بیوسیستم، دانشگاه ایلام (k.heiralipor@ilam.ac.ir)
۲- دانشجوی دکتری، گروه مهندسی مکانیک بیوسیستم، دانشگاه محقق اردبیلی، اردبیل، ایران (k.heiralipor@ilam.ac.ir)
۳- دانشجوی دکتری مهندسی بهداشت حرفه‌ای، دانشگاه علوم پزشکی همدان، همدان، ایران.

چکیده

ارتعاش یکی از مشکلات کاربران بخش صنعت و کشاورزی می‌باشد و اثرات نامطلوب آن بر بدن افراد زیادی در این حوزه‌ها اثر گذار است. هدف از تحقیق حاضر، تحلیل ارتعاش صندلی تراکتور ۴۷۵ ITM با استفاده از یک شتاب‌سنج سه جهته و طرح کاملاً تصادفی است. آزمایش‌های صورت گرفته بر روی تراکتور مورد نظر، بر اساس استاندارد بین‌المللی ارتعاش ISO 2631-1 و ISO 5008 انجام گرفت. عامل‌های مورد بررسی شامل دور موتور (در سه سطح ۱۵۰۰، ۲۰۰۰ و ۲۵۰۰ دور در دقیقه)، موقعیت دنده (در سه سطح دنده ۱، ۲ و ۳) و جاده (در دو سطح خاکی و آسفالت) بود. اطلاعات به دست آمده بر اساس آزمایش فاکتوریل و بر پایه طرح کاملاً تصادفی شامل ۱۸ تیمار و ۳ تکرار مورد تجزیه و تحلیل قرار گرفت. نتایج نشان داد که اثر عامل‌های اصلی دور موتور، موقعیت دنده، و جاده و اثر متقابل آن‌ها در سطح احتمال ۱٪ بر میزان ارتعاش کل صندلی تراکتور معنی‌دار بود. بیشترین میزان ارتعاش کل بدن با مقدار ۱/۴۹ متر بر مجدور ثانیه در جاده خاکی مشاهده شده که مربوط به دور موتور ۲۰۰۰ دور بر دقیقه و دنده ۳ بود. نیاز است با اتخاذ تدبیر لازم، حداقل ارتعاش تمام بدن تراکتور مورد مطالعه به کمتر از این میزان رسانده شود.

کلمات کلیدی:
تراکتور، تحلیل ارتعاش، دور موتور، نسبت دنده، جاده.

*نویسنده مسئول
رایانامه: kamrankheiralipour@gmail.com, k.heiralipor@ilam.ac.ir

تحلیل وضعیت ارتعاش صندلی تراکتور ۴۷۵ ITM

مقدمه

تحلیل ارتعاش وسایل، ابزارها، ماشین‌ها، و خودروها، یکی از حوزه‌های مهم تحقیقاتی است که در بخش کشاورزی همانند بخش صنعت، دنبال می‌شود. ارتعاش به دو صورت مطلوب و نامطلوب وجود دارد. برای مثال، ارتعاش ایجاد شده در سامانه کاه پران کمباین برداشت غلات برای جدا کردن خوش‌های نیم کوب از کلش و همچنین جداسازی سنگ از گندم در کارخانه‌های آرد نوع مطلوب ارتعاش است. ارتعاش نامطلوب شامل انواع ارتعاش ایجاد شده در ماشین‌های مختلف است که به دلیل اثرات نامطلوب آن‌ها، همواره بشر در کاهش یا حذف خود ارتعاش یا اثرات آن‌ها تلاش نموده است.

اثر نامطلوب میزان انرژی ارتعاش بر بدن انسان مانند ایجاد اختلال در راحتی یا آسایش و اعمال فیزیولوژیک انسان، بروز ضایعات اسکلتی و برخی بیماری‌ها، افزایش خستگی، و کاهش بازدهی منجر به مطالعه ارتعاش انسانی در دو حوزه ارتعاش تمام بدن و ارتعاش دست- بازو شده است. مطالعه ارتعاش دست- بازو حین کار با ابزارها و وسایل مرتش دستی مانند چکش، گلنگ، منه، اره، و ... و مطالعه ارتعاش تمام بدن در حالت هایی که صورت می‌گیرد که سطح وسیعی از بدن در تماس با جسم مرتعش و یا حتی کل بدن در یک محیط مرتعش مانند رانندگان ماشین‌های کشاورزی و اتومبیل‌ها قرار گیرد [۳].

تحقیقات مختلفی جهت بررسی وضعیت ارتعاش تراکتور به عنوان منبع توان صورت گرفته است. مارسیلی و همکاران ارتعاش صندلی یک تراکتور را اندازه گرفتند که به سامانه تعليق و جذب کننده شوک مجهز بود. نتایج آن‌ها نشان داد که سامانه تعليق صندلی، شتاب ارتعاش را در شرایط مختلف کاری به طور متوسط ۱۵ تا ۳۶ درصد کاهش می‌دهد [۱۰]. میرزایی و محمدی در تحقیقی میزان مواجهه با ارتعاش و اختلالات اسکلتی عضلانی رانندگان تراکتور را مورد بررسی قراردادند. بیشترین فراوانی درد در بین رانندگان را کمردرد (۵۶/۸ درصد) اعلام نمودند [۱۲]. در تحقیقی ارتعاش صندلی تراکتور در طول عملیات خاک‌ورزی در رطوبت ثابت خاک (۲۰-۲۰٪) با دو عمق شخم (۱۵ و ۲۰ سانتی‌متر) و سه سرعت تراکتور (۲/۵، ۲/۸ و ۲/۵ کیلومتر بر ساعت) مورد ارزیابی قرار گرفته است. گزارش شده است که بیشترین ارتعاش صندلی تراکتور در سطح عمودی اتفاق افتاده که از چرخ به صندلی منتقل می‌شود. سطح ارتعاش عمودی در طول عملیات میدانی معمولاً از سطح استانداردهای ISO فراتر رفته و با افزایش سرعت پیش روی شتاب منتقل شده به صندلی تراکتور افزایش می‌یابد [۹]. فریدونی و همکاران در مطالعه‌ای به بررسی ارتعاش دست و بازوی کاربر تراکتورهای مسی فرگسن ۲۸۵ و یونیورسال ۶۵۰ در شهرستان کنگاور پرداختند و گزارش نمودند که اختلاف ارتعاش ایجاد شده بر روی دست و بازوی کاربر تراکتورهای مورد بررسی معنی‌دار نمی‌باشد [۵]. احمدیان و همکاران در تحقیقی به بررسی ارتعاش دسته و صندلی تراکتور دو چرخ در حالت حمل و نقل پرداختند. نتایج تحقیقات آن‌ها نشان داد که ارتعاش با افزایش سرعت موتور در تمامی سطوح دنده و در تمام جهات افزایش می‌یابد. آن‌ها همچنین گزارش نمودند که مقدار ارتعاش در جهت عمودی در تمام آزمایش‌ها بیشتر می‌باشد [۴]. جهان‌بخشی و همکاران در تحقیقی به ارزیابی وضعیت ارتعاشی صندلی کمباین جاندیر مدل ۱۰۵۵۱ در حوزه زمان و فرکانس

پرداختند. آن‌ها گزارش نمودند، اثر عامل‌های اصلی دور موتور و موقعیت دنده در سطح احتمال ۱٪ بر سطح ارتعاش منتشرشده از صندلی کمباین اختلاف معنی‌داری از نظر آماری نشان داد. با به دست آوردن مدت زمان مجاز مواجهه کاربر با ارتعاش صندلی مشخص نمودند، که در دنده ۱ و ۲ با سرعت موتور ۱۸۰۰ دور در دقیقه و دنده ۱ با سرعت موتور ۲۵۰۰ دور دقیقه راننده می‌تواند بدون هیچ مشکلی به مدت ۸ ساعت در روز، با کمباین مزکور رانندگی نماید.
[۲]

نظر به اهمیت و جایگاه تراکتور در بخش کشاورزی، مضرات ارتعاش نامطلوب آن، و با توجه این که تا اکنون مطالعه‌ای در مورد ارتعاش تراکتور ITM 475 مشاهده نشده است، هدف از تحقیق حاضر تحلیل ارتعاش تمام بدن تراکتور مورد نظر در شرایط مختلف رانندگی با آن است.

مواد و روش‌ها

آزمایش‌های صورت گرفته در پژوهش حاضر در قالب آزمون فاکتوریل بر پایه طرح کاملاً تصادفی، در دانشکده بهداشت، دانشگاه علوم پزشکی همدان، اجرا گردید. تراکتور مورد نظر، مدل ITM475 ساخت تراکتور سازی ایران، تبریز، ایران، با توان ۷۵ hp و جرم ۳۱۷۰ kg بود. سال ساخت تراکتور مورد آزمایش ۱۳۹۳ بود. سه عامل اصلی که بر روی ارتعاش تراکتور تأثیر می‌گذارند، دور موتور، سرعت پیشروی، و نوع جاده است. بنابراین اثر این عامل‌ها بر ارتعاش تراکتور مورد نظر بررسی شد. عامل دور موتور در سه سطح شامل: ۱۰۰۰، ۱۵۰۰ و ۲۰۰۰ دور در دقیقه، عامل نسبت دنده در سه سطح شامل: دنده ۱، ۲ و ۳، و عامل جاده در دو سطح شامل: جاده خاکی و آسفالت، مورد بررسی قرار گرفت.

ارتعاش صندلی تراکتور مطابق با استاندارد ISO 2631-1 و ISO 5008 [۶] و [۷] و در محدوده بسامد ۸۰-۱ HZ مطالعه قرار گرفت [۳]. صندلی طبق دستور کارخانه سازنده بر حسب جرم شخص مورد آزمایش تنظیم شد. از آن جا که جرم‌های متفاوت نتایج آزمون‌های ارتعاش را تحت تأثیر قرار می‌دهند [۸]، برای انجام آزمون‌ها در این تحقیق از یک کاربر با جرم ۷۵ کیلوگرم استفاده شد. برای اندازه‌گیری سیگنال‌های ارتعاش، از یک دستگاه ارتعاش‌سنجد سه جهته K2260 B&K ساخت کشور دانمارک، با دقت 1m.s^{-2} و محدوده بسامد $100 - 1/40$ HZ استفاده شد (شکل ۱). محدوده رطوبت و دمای کاری ارتعاش سنجد به ترتیب RH ۹۰٪ و 0°C می‌باشد. پس از اتصال حسگر ارتعاش سنجد بر روی صندلی تراکتور مورد بررسی، با استفاده از چسب (شکل ۲)، آزمون‌های لازم جهت استخراج سیگنال‌های ارتعاش صندلی در سه جهت X، Y و Z ثبت شد (شکل ۳).



شکل ۱. ارتعاش سنج سه جهته B&K ۲۲۶۰.



شکل ۲. اتصال حسگر ارتعاش سنج به صندلی تراکتور مورد بررسی.



شکل ۳. اندازه‌گیری ارتعاش صندلی تراکتور مورد بررسی هنین حرکت بر روی جاده آسفالت (راست) و خاکی (چپ).

ارتعاش کل (برآیند سه جهت) با استفاده از رابطه زیر محاسبه گردید [۶].

$$a_t = \sqrt{(1.4a_x)^2 + (1.4a_y)^2 + a_z^2} \quad (1)$$

که a_t و a_z به ترتیب میانگین ریشه مربع های شتاب در جهت طولی، عرضی، عمودی و شتاب کلی بر حسب متر بر محدوده ثانیه می باشد.

برای تحلیل ارتعاش در تحقیق حاضر از نرم افزارهای SAS 9.1 و Excel 2013 استفاده شد. برای تعیین سطوح معنی داری اثرات عوامل اصلی مورد مطالعه بر ارتعاش از تجزیه واریانس و برای مقایسه میانگین سطوح عوامل اصلی و اثرات متقابل آن ها از آزمون چند دامنه دانکن بهره گرفته شد.

نتایج و بحث

نتایج تجزیه واریانس میانگین سطوح عوامل های اصلی مورد بررسی، یعنی دور موتور، موقعیت دندنه، و نوع جاده، و اثرات متقابل آن ها بر ارتعاش تمام بدن کاربر تراکتور 475 ITM در جهت های X، Y، Z و ارتعاش کل (برآیند جهت های سه گانه X، Y و Z) در جدول (۱) گزارش شده است. همان طور که در این جدول آمده است، اثر عوامل های اصلی و اثر متقابل آن ها بر ارتعاش منتشر شده از صندلی تراکتور در جهت های X، Y، Z و شتاب برآیند، در سطح احتمال ۱٪ معنی دار می باشد.

جدول ۱. تجزیه واریانس اثر عوامل های مورد بررسی بر ارتعاش تمام بدن در جهت X، Y، Z و ارتعاش کل (m.s⁻²)

شتاب برآیند	میانگین مربعات			درجه آزادی	منابع تغییرات
	Z	Y	X		
۰/۶۱۴**	۰/۵۳۷**	۰/۰۱۴**	۰/۰۶۹**	۲	دور موتور
۱/۱۱۲**	۰/۷۱۱**	۰/۰۲۶**	۰/۲۳۷**	۲	موقعیت دندنه
۳/۲۴۱**	۱/۴۵۶**	۰/۴۳۵**	۰/۴۱۳**	۱	جاده
۰/۰۲۳**	۰/۰۴۹**	۰/۰۰۱۲**	۰/۰۰۱۵**	۴	دور موتور × موقعیت دندنه
۰/۰۱۵**	۰/۰۴۱**	۰/۰۰۹۸**	۰/۰۰۹**	۲	دور موتور × جاده
۰/۰۸۴**	۰/۰۴۴**	۰/۰۰۰۸ ^{n.s}	۰/۰۳۸**	۲	موقعیت دندنه × جاده
۰/۰۳۴**	۰/۰۲۸**	۰/۰۰۲۱**	۰/۰۰۸**	۴	دور موتور × موقعیت دندنه × جاده
۰/۰۰۰۷	۰/۰۰۰۷	۰/۰۰۰۲	۰/۰۰۰۲	۳۶	خطا
-	-	-	-	۵۳	کل

** معنی دار در سطح احتمال ۱٪ و ^{n.s} عدم معنی داری را نشان می دهد.

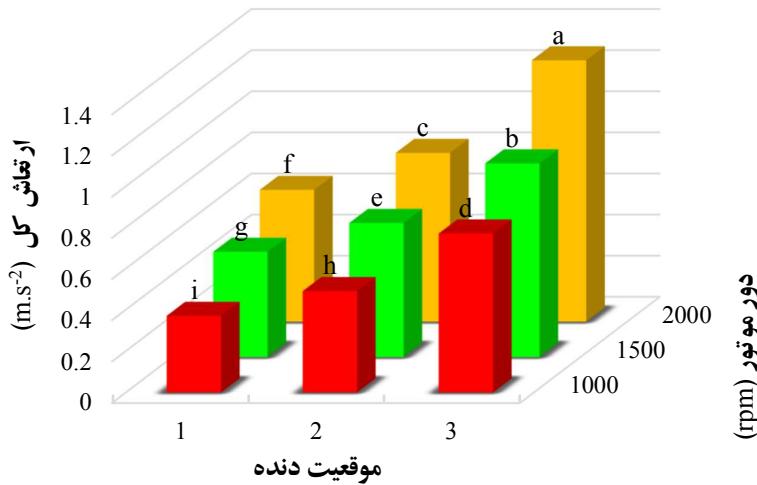
ارتعاش کل یعنی برآیند ارتعاش در جهت های x، y و z در حوزه زمان در دورها و موقعیت دندنهای مختلف حین حرکت تراکتور بر روی جاده آسفالت و خاکی در جدول (۲) آمده است.

جدول ۲. ارتعاش کل صندلی تراکتور 475 ITM

دور موتور (rpm)	نوع جاده	موقعیت	ارتفاع کل (m.s ⁻²)	دندنه
۱۰۰۰	آسفالت	۱	۰/۲۳	
		۲	۰/۳۲	
		۳	۰/۴۳	
۱۵۰۰	خاکی	۱	۰/۵۰	
		۲	۰/۶۵	
		۳	۱/۱۱	
۲۰۰۰	آسفالت	۱	۰/۳۳	
		۲	۰/۴۰	
		۳	۰/۵۶	
۱۰۰	خاکی	۱	۰/۶۹	
		۲	۰/۹۰	
		۳	۱/۳۱	
۱۵۰۰	آسفالت	۱	۰/۴۳	
		۲	۰/۴۹	
		۳	۱/۰۴	
۲۰۰۰	خاکی	۱	۰/۸۵	
		۲	۱/۱۵	
		۳	۱/۴۹	

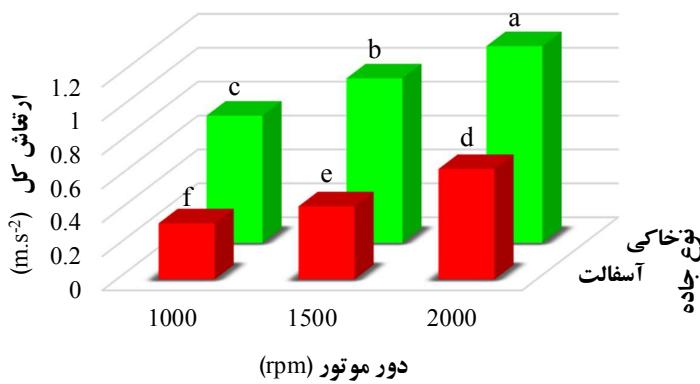
با توجه به جدول (۲)، برآیند ارتفاع کل صندلی تراکتور با افزایش سرعت موتور از ۱۰۰۰ به ۲۰۰۰ دور بر دقیقه، افزایش می‌یابد. **اسکارلت و همکاران** [۱۳]، **سروادیو و همکاران** [۱۴]، **استینر و همکاران** [۱۵] نیز چنین نتایجی را گزارش نموده اند. علت این افزایش ارتفاع، افزایش تعداد کورس‌های احتراق و ضربات پیستون و نیروهای اینرسی موتور در واحد زمان می‌باشد. علت افزایش شتاب ارتفاع با تغییر دندنه از ۱ تا ۳ می‌تواند افزایش سرعت پیشروی باشد. این نتایج مشابه نتایجی است که **احمدیان و همکاران** [۱۶] و **تقیزاده علی‌سرایی و همکاران** [۱۷] گزارش نموده‌اند.

نتایج آزمون داتکن مربوط به اثر مقابل عامل‌های دور موتور و موقعیت دندنه بر ارتفاع کل در حوزه زمان در شکل (۴) آمده است. عدم وجود حروف مشترک بر روی میانگین تیمارها در شکل (۴) بیانگر اختلاف معنی‌دار بین آن‌ها در سطح احتمال ۱٪ است. با افزایش سرعت موtor از ۱۰۰۰ به ۲۰۰۰ دور بر دقیقه و نسبت دندنه از ۱ تا ۳، برآیند ارتفاع کل صندلی تراکتور افزایش یافته است که علت آن افزایش تعداد کورس‌های احتراق و ضربات پیستون و نیروهای اینرسی موtor در واحد زمان، افزایش سرعت پیشروی و اثرات سطح جاده می‌باشد. این نتایج با نتایج **تحقیقات سروادیو و همکاران** [۱۴] و **مهتا و همکاران** [۱۱] مشابه است.



شکل ۴. نتایج اثر متقابل دور موتور و موقعیت دنده بر ارتعاش کل منتشر شده از صندلی تراکتور.

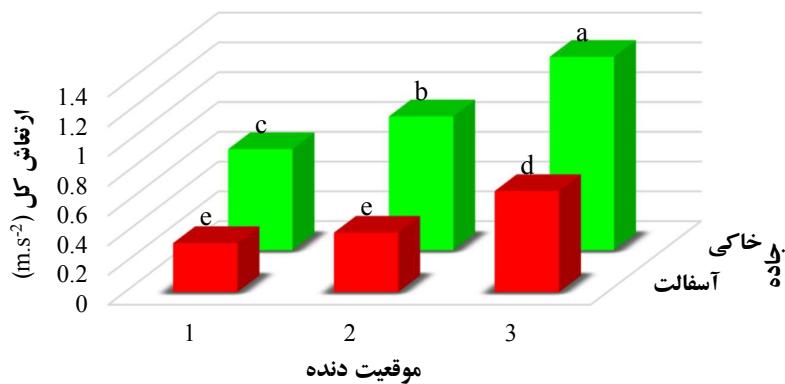
مقادیر ارتعاش کل ایجاد شده توسط سرعت های مختلف موتور بیشتر از دنده های مختلف جعبه دنده می باشد که علت اصلی آن افزایش تعداد کورس احتراق و ضربات پیستون در واحد زمان که عامل اصلی تولید ارتعاش است. نتایج آزمون دانکن مربوط به تأثیر دورهای مختلف موتور بر ارتعاش کل منتشر شده از صندلی تراکتور در حوزه زمان بر روی سطوح مختلف جاده در شکل (۵) نشان داده شده است.



شکل ۵. نتایج اثر متقابل دور موتور و سطوح مختلف جاده بر ارتعاش کل منتشر شده از صندلی تراکتور.

همان طور که در شکل (۵) نشان داده شده است، حروف مشترکی بر روی میانگین تیمارها وجود ندارد که نتایج بیانگر اختلاف معنی دار بین آن ها در سطح احتمال ۱٪ می باشد. با افزایش سرعت موتور از ۱۰۰۰ به ۲۰۰۰ دور در دقیقه، ارتعاش کل صندلی تراکتور حین حرکت بر روی سطوح مختلف جاده (آسفالت و خاکی) به دلیل افزایش تعداد کورس های احتراق و ضربات پیستون در واحد زمان افزایش یافت. در تمام دورهای موتور بسامد غالب با ضربات

پیستون مطابقت دارد. این نتایج مشابه نتایجی است که تقیزاده علی‌سرایی و همکاران [۱۶]، مهتا و همکاران [۱۱]، تقیزاده سرایی و همکاران [۱]، جهانبخشی و همکاران [۱۲] گزارش نموده‌اند. با توجه به شکل (۵)، ارتعاش کل منتشر شده از صندلی تراکتور حین حرکت بر روی جاده خاکی بیشتر از جاده آسفالت بوده است که علت آن اثرات سطح جاده خاکی نسبت به جاده آسفالت باشد. نتایج مقایسه میانگین تأثیر عوامل جاده و نسبت دنده بر ارتعاش کل صندلی تراکتور در حوزه زمان بر در شکل (۶) نشان داده شده است.



شکل ۶. نتایج اثر متقابل موقعیت دنده و سطوح مختلف جاده بر ارتعاش کل منتشر شده از صندلی تراکتور.

در شکل (۶) نشان داده شده است که اختلاف معنی‌داری بین ارتعاش ایجاد شده در صندلی تراکتور مورد بررسی حین حرکت بر روی جاده آسفالت در نسبت دنده‌های ۱ و ۲ وجود ندارد؛ اما در سایر نسبت دنده‌ها حین حرکت تراکتور چه بر روی جاده آسفالت و چه جاده خاکی، اختلاف معنی‌داری در سطح احتمال ۱٪ وجود دارد. نتایج نشان می‌دهد که با تغییر موقعیت دنده از ۱ تا ۳، برآیند ارتعاش کل صندلی تراکتور حین حرکت بر روی هر دو نوع جاده افزایش می‌یابد. همچنین ارتعاش کل صندلی تراکتور حین حرکت بر روی جاده خاکی بیشتر از جاده آسفالت است که دلیل آن افزایش نوسانات تراکتور در اثر تغییر سرعت پیشروی و سطح جاده می‌باشد. این نتایج مشابه نتایجی است که کبیر و همکاران [۸]، احمدیان و همکاران [۴]، و تقیزاده علی‌سرایی و همکاران [۱] گزارش نموده‌اند.

نتیجه گیری

در پژوهش حاضر میزان ارتعاش تراکتور ۴۷۵ ITM بر اساس استاندارد بین‌المللی ارتعاش ISO 2631-1 با استفاده از یک ارتعاش سنج سه جهته اندازه گیری شد. میزان ارتعاش در سه جهت X, Y, و Z ثبت، میزان ارتعاش کل محاسبه، و سپس با استفاده از روش‌های تجزیه واریانس و مقایسه میانگین تحلیل شد. اثر عامل‌های اصلی دور موتور، موقعیت دنده، و جاده و اثر متقابل آن‌ها بر میزان ارتعاش در جهت‌های X, Y, Z و ارتعاش کل در سطح احتمال ۱٪ معنی‌دار بود. با افزایش سرعت موتور از ۱۰۰۰ تا ۲۰۰۰ دور بر دقیقه و نسبت دنده از ۱ تا ۳، ارتعاش کل بدن افزایش یافت. کمترین میزان ارتعاش کل بدن در جاده آسفالت، دور موتور ۱۰۰۰ دور بر دقیقه، و دنده ۱ بوده که برابر ۰/۲۳ متر بر

مجذور ثانیه بود. بیشترین میزان ارتعاش کل بدن در جاده خاکی، دور موتور ۲۰۰۰ دور بر دقیقه، و دنده ۳ بوده که مقدار آن برابر با $1/49$ متر بر مجذور ثانیه بود. در همه دورهای موتور و نسبت دنده‌های مورد بررسی، ارتعاش کل بدن در جاده آسفالت از جاده خاکی بیشتر بود. پیشنهاد می‌شود دور موتور و نسبت دنده پایین‌تری برای رانندگی بر روی جاده خاکی انتخاب شود. نیاز است در طراحی تراکتور شرایطی لحاظ شود که حداقل ارتعاش به کمتر از این میزان رسانده شود.

تقدیر و تشکر

از دانشگاه ایلام و دانشگاه علوم پزشکی همدان به خاطر حمایت از پژوهش حاضر قدردانی می‌شود. همچنین از جناب آقای دکتر رستم گلمحمدی استاد دانشکده بهداشت دانشگاه علوم پزشکی همدان به خاطر کمک‌ها و راهنمایی‌های ارزشمندانه در پژوهش حاضر سپاسگزاری می‌شود.

مراجع:

۱. تقی‌زاده علی‌سرایی، ا.، توکلی هشتچین، ت.، قبادیان، ب. ۱۳۸۶. بررسی ارتعاش صندلی تراکتور یونیورسال ۶۵۰ ام. مجله علوم کشاورزی ایران، ۳۸(۴): ۵۷۱-۵۸۰.
۲. جهانبخشی، ا. قمری، ب. حیدریگی، ک. ۱۳۹۵. ارزیابی وضعیت ارتعاشی صندلی کمباین جاندیر مدل I ۱۰۵۵۱ در حوزه زمان و فرکانس. نشریه نامه مکانیک شریف، ۱۸(۴).
۳. گلمحمدی، ر. ۱۳۸۹. مهندسی صدا و ارتعاش. ویرایش چهارم، انتشارات دانشجو، همدان، ایران.
4. Ahmadian, H., Hassan-Beygi, S. R., Ghobadian, B. 2014. Investigating a power tiller handle and seat vibration on transportation mode. Agricultural Engineering International: CIGR Journal, 16(4), 194-206.
5. Fereydooni, M., Lorestani, A. N., Rabbani, H., & Javadikia, P. 2012. Measurement and Analysis of Vibration of Operator in Universal 650, Massey Ferguson 285 & MF 299 Tractors. International Journal of Mechanics and Applications, 2(5), 88-92.
6. ISO 2631-1. 1997. Mechanical vibration and shock evaluation of human exposure to whole-body vibration, ISO International standard.
7. ISO 5008. 1979. Agricultural wheeled tractors and field machinery-Measurement of whole-body vibration of the operator. International Organization for Standardization, Geneva.
8. Kabir, M. S. N., Chung, S. O., Kim, Y. J., Sung, N. S., & Hong, S. J. 2017. Measurement and evaluation of whole body vibration of agricultural tractor operator. International Journal of Agricultural and Biological Engineering, 10(1), 248-255.
9. kareem Abdullah, M. Abd Ali Hamid, A. 2011. Measurement of Transmited Vibration to Tractor Seat, Journal of Engineering, 17(5), 1260 – 1268.
10. Marsili, A., Ragni, L., Santoro, G., Servadio, P., & Vassalini, G. 2002. PM-Power and Machinery: Innovative Systems to reduce Vibrations on Agricultural Tractors: Comparative Analysis of Acceleration transmitted through the Driving Seat. Biosystems Engineering, 81(1), 35-47.

11. Mehta, C. R., Shyam, M., Singh, P., & Verma, R. N. 2000. Ride vibration on tractor-implement system. *Applied ergonomics*, 31(3), 323-328.
12. Mirzaei, R., & Mohammadi, M. 2010. Survey of Vibration Exposure and Musculoskeletal Disorder of Zahedan City Tractor Drivers by Nordics Questionnaire. *International Journal of Occupational Hygiene*, 2(2), 46-50.
13. Scarlett, A. J., Price, J. S., & Stayner, R. M. 2007. Whole-body vibration: Evaluation of emission and exposure levels arising from agricultural tractors. *Journal of terramechanics*, 44(1), 65-73.
14. Servadio, P., Marsili, A., & Belfiore, N. P. 2007. Analysis of driving seat vibrations in high forward speed tractors. *Biosystems engineering*, 97(2), 171-180.
15. Stayner, R. M., Collins, T. S., & Lines, J. A. 1984. Tractor ride vibration simulation as an aid to design. *Journal of Agricultural Engineering Research*, 29(4), 345-355.
16. Taghizadeh-Alisaraei, A., Ghobadian, B., Tavakoli-Hashjin, T., & Mohtasebi, S.S. 2012. Vibration analysis of a diesel engine using biodiesel and petrodiesel fuel blends. *Fuel*, 102, 414-422.

Analysis of seat vibration of ITM 475 Tractor

Ali Mohammadi¹, Kamran Kheiralipour^{1*} Ahmad Jahanbakhshi², Reza Shahidi³

¹Mechanical Engineering of Biosystems Department, Faculty of Agriculture, Ilam University, Ilam, Iran

²Mechanical Engineering of Biosystems Department, Faculty of Agriculture, University of Mohaghegh Ardabili, Ardabil, Iran

³Occupational Health Engineering Department, Hamadan University of Medical Sciences, Hamadan, Iran.

Abstract:

Vibration is one of the problems of users in industry and agriculture and it adversely effects on the body of many people in these areas. The aim of the present study was to analyze the vibration of the ITM 475 Tractor seat using a three-direction accelerometer and via a completely randomized design. The tests were performed on the tractor according to the international vibration standard ISO 2631-1 and ISO 5008. The studied factors included engine speed (at three levels of 1500, 1000 and 2000 rpm), gear position (at three levels of gear 1, 2 and 3) and road (at two levels of soil and asphalt). The obtained data were analyzed via a factorial experiment based on a completely randomized design consisting of 18 treatments and 3 replications. The results showed that the effect of the main factors of engine speed, gear position, and road and their interactions on the total vibration of the tractor seat was significant at 1% probability level. The highest vibration of the whole body was observed on the dirt road as 1.49 m.s^{-1} which was related to the engine speed of 2000 rpm and 3rd gear ratio. This amount should be delivered. It is necessary to take the required measurements to reduce the maximum vibration of the whole body of the studied tractor to less than this amount.

Key words: Tractor, Vibration analysis, Engine speed, Gear ratio, Road.

*Corresponding author

E-mail: k.kheiralipor@ilam.ac.ir, kamrankheiralipour@gmail.com