



بررسی پایداری فرآیند در تراش کاری ارتعاشی

مرتضی شنکایی^۱، محمدجواد ناطق^{۲*}

۱- دانشجوی دکتری، مهندسی مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس، تهران

۲- دانشیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس، تهران

*تهران، صندوق پستی ۱۴۱۱۵-۱۴۳

اطلاعات مقاله

چکیده
ارتعاش لرزه که در این تحقیق بر روی آن تمرکز شده است، نوعی ارتعاش خود برانگیخته است که در فرآیندهای گوناگون ماشین کاری نظیر فرزکاری و تراش کاری به وجود می‌آید. این نوع از ارتعاشات بعد از ایجاد به سرعت رشد کرده و پروسه ماشین کاری را تا پایان می‌کند. از عوارض این پدیده می‌توان به سر و صدای اضافی دستگاه، سطوح موج دار، برآدهای منقطع همچنین شکست ابزار و اجزای ماشین اشاره کرد. عمق برش مهمترین پارامتر بروز لرزه در فرآیند تراش کاری است. اجتناب از عمق برش بحرانی سبب اطمینان از پایداری فرآیند خواهد بود. از روش‌های به دست آوردن عمق برش بحرانی، مدل سازی فرآیند و حل عددی آن، مقدار عمق برش بحرانی به دست آمده و به کمک آزمایش و قیاس با تراش کاری سنتی صحبت‌سنجی آن انجام شده است. در فرآیند تراش کاری ارتعاشی، هرچه نسبت زمان برآده برداری به کل تناوب ارتعاش کمتر است، در این مقاله به کمک مدل سازی این فرآیند و حل عددی آن، مقدار عمق برش بحرانی به دست آمده و به کمک آزمایش و قیاس باشد، فرآیند پایداری بیشتری خواهد داشت. این نسبت با فرکанс و دامنه ارتعاش نسبت مستقیم و با سرعت برشی نسبت عکس دارد.

مقاله پژوهشی کامل
دریافت: ۳۰ تیر ۱۳۹۵
پذیرش: ۳۱ مرداد ۱۳۹۵
ارائه در سایت: ۱۱ مهر ۱۳۹۵

کلید واژگان:
تراش کاری
لرزه
تراش کاری ارتعاشی
روش دورمند-پرینس

Stability Analysis of the Vibration-Assisted Turning Process

Morteza Shankayi, Mohammad Javad Netegh*

Department of Mechanical Engineering, Tarbiat Modares University, Tehran, Iran
* P.O.B. 14115-143, Tehran, Iran, nategh@modares.ac.ir

ARTICLE INFORMATION

Original Research Paper
Received 20 July 2016
Accepted 21 August 2016
Available Online 02 October 2016

Keywords:
Turning
Chatter
vibration-assisted turning
Dormand-Prince method

ABSTRACT

Chattering is a kind of self-excited vibration encountered in different machining processes such as milling and turning. This type of self-excited vibration rapidly develops after commencement and destabilizes the whole process. This phenomenon leads to, among other issues, increased noise, wavy surface finishes, discontinuous chips, and failure in the tool or machine parts. The depth of cut is the main parameter in the occurrence of chattering in machining processes. Avoiding the critical depth of cut ensures the stability of the process. Process modeling is a way to obtain the critical depth of cut. The vibration-assisted turning process has many advantages and is of a different nature than the conventional machining. In this paper, the vibration-assisted turning process is modeled and numerically solved and the critical depth of cut is obtained. Validation of the results is performed using experimental data and comparison with conventional machining. In the vibration-assisted turning process, higher stability is obtained with lower ratios of cutting duration to the total vibration period. This ratio is directly proportional to vibration frequency and amplitude and is inversely proportional to the cutting speed.

۲۰۰۱، معادلات لرزه را برای تغییرات ضخامت براده به کمک برنامه‌ای کامپیوتری حل نموده است [۳]. در سال ۲۰۰۷، لانگ با کمک همکارانش، به روش جداسازی متغیرها توانسته است مقادیر تغییر ضخامت و جداپاش ابزار از قطعه کار را مدل نماید [۴]. در سال ۲۰۰۹ نیز ولامارتینز و همکاران، معادلات لرزه در حوزه زمان را به روش اختلالات جزئی حل کرده است [۵]. نایفه و همکارش به روش چند مقیاسی معادلات ارتعاشی را حل نموده و تأثیر آن را بر پارامترهای ماشین کاری در سال ۲۰۱۱، برسی نموده است [۶]. در همین سال یوسف و همکارانش، معادلات ارتعاش فرآیند سوراخ کاری را در حوزه زمان به روش جداسازی حل نموده و پارامتر زاویه مارپیچ را براساس آن بهینه نموده است [۷]. در سال ۲۰۱۲، مرادی و همکارانش، متابع داخلی و دینامیک غیرخطی در پدیده لرزه را بررسی کرده است. همچنین عوامل دیگر نظری

۱- مقدمه

ارتعاش لرزه، ارتعاشی خود برانگیخته است که در فرآیندهای ماشین کاری بروز می‌نماید. این ارتعاشات، یکی از فرکانس‌های طبیعی سیستم را تحریک نموده و باعث افزایش تدریجی دامنه ارتعاش می‌گردد [۱]. افزایش دامنه ارتعاش سبب بروز عوامل نامطلوبی نظیر زیبری سطح زیاد و خرابی قطعه کار و ابزار خواهد شد. مدل سازی و تحلیل این ارتعاشات پژوهشگران را کمک می-کند تا درک بهتری از این پدیده داشته باشند و به کمک آن از بروز آن اجتناب نموده و یا آن را تحت کنترل درآورند. این مدل سازی همراه با پیچیدگی بسیار بوده و معمولاً به روش‌های عددی حل می‌گردد.

در سال ۲۰۰۰، بلاچاندرا، برای هر مرحله در فرزکاری نیرویی متفاوت تعریف نموده و به روش عددی حل کرده است [۲]. دشپند و همکارانش در

سیستم تراش کاری است که در رابطه زیر بیان شده است [1]. ضریب فربت سیستم، ξ فرکانس طبیعی سیستم و ζ نسبت میرایی در سیستم تراش کاری سنتی است.

$$G = \frac{1}{k} \left(\frac{1 - (\omega_c/\omega)^2}{(1 - (\omega_c/\omega)^2)^2 + (2\xi(\omega_c/\omega))^2} \right) \quad (5)$$

با تغییر در سرعت چرخشی قطعه کار، فرکانس لرزه (ω_c) نیز تغییر کرده و با توجه به رابطه (5)، مقادیر مختلفی برای عمق برش بحرانی به دست می‌آید. با کنار هم قرار دادن این سرعت چرخشی و عمق برش بحرانی، نمودار پایداری به دست می‌آید. این نمودار در "شکل 2" نشان داده شده است. اگر مقدار عمق برش، بیش از عمق برش بحرانی باشد، ارتعاشات ابزار رشد پیدا کرده و باعث ایجاد ناپایداری (لرزه) در فرآیند می‌گردد (شکل 2-a) و اگر عمق برش کمتر از عمق برش بحرانی باشد، ارتعاشات ابزار میرا شده و فرآیند پایدار می‌گردد (شکل 2-c). در عمق برش بحرانی ارتعاشات ناخواسته ابزار ثابت باقی خواهد ماند (شکل 2-b).

در تراش کاری ارتعاشی نیروی متغیر دیگری به سیستم تراش کاری سنتی اضافه می‌گردد. این نیروی متغیر می‌تواند باعث ایجاد تغییرات در دامنه ارتعاشی ابزار گردد. در تراش کاری سنتی درصد زیادی از نیرو ثابت بوده و مقدار ناچیزی متغیر است. این در حالیست که در تراش کاری ارتعاشی مقدار زیادی از نیرو متغیر است. مقدار نیروی تراش کاری ارتعاشی از رابطه زیر به دست می‌آید [22,21].

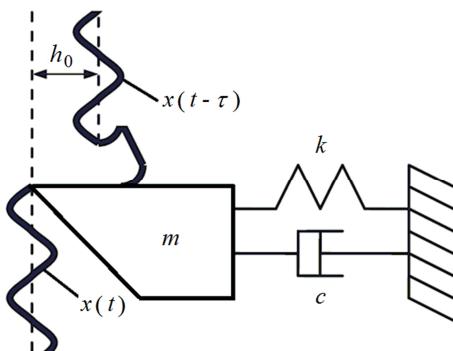


Fig. 1 Variations in chip thickness

شکل 1 تغییرات ضخامت براده

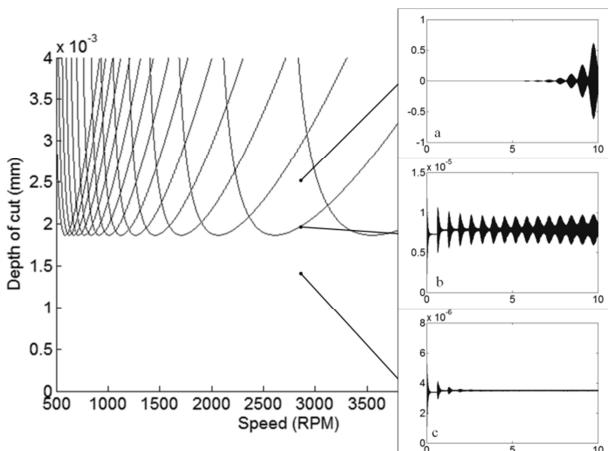


Fig. 2 Schematic figure of tool vibration in different depth of cut a) unstable b) margin of stability c) stable

شکل 2 نمودار شماتیک ارتعاشات ابزار در شرایط مختلف عمق برش (a) ناپایدار (b) مزپایداری (c) پایدار

نیروهای پایه و برشی غیرخطی نیز در فرکانس کاری در نظر گرفته شده‌اند. علاوه بر پدیده لرزه باززا پدیده جفت شدن مدها نیز در این فرآیند مدل شده است [8].

در تراش کاری به کمک ارتعاشات آلتراسونیک، ارتعاشات فرکانس بالا به حرکت معمولی ابزار تراش کاری اضافه می‌شود. کاهش نیروهای متوسط ماشین کاری [9]، افزایش صافی سطح [10,9] و کاهش خطای قطری [12,11] از مزایای این فرآیند است. مهمترین پارامتر این فرآیند در کاهش نیرو [13]، کاهش دمای فرآیند [14] و خطای قطری [15] نسبت زمان برش به پریود ارتعاش است. محققان بر این باورند که دلیل اصلی کاهش نیروی برش در فرآیند تراش کاری به کمک ارتعاشات آلتراسونیک، جدایش ابزار از منطقه برش و اتصال دوباره می‌باشد [17,16]. همین جدایش ابزار سبب ایجاد پایداری بیشتر در برابر لرزه در تراش کاری ارتعاشی شده است.

شیائو در سال 2002 [18] و ما در سال 2011 [19] با اعمال ارتعاشات آلتراسونیک به فرآیند ناپایدار تراش کاری سنتی، آنرا پایدار نمودند. جانگ در سال 2016 به بررسی علت رخداد لرزه در تراش کاری آلتراسونیک، با کمک تغییر زاویه در ابزار لرزه را در تراش کاری آلتراسونیک از بین برده است [20]. در این مقاله پدیده لرزه در تراش کاری ارتعاشی مدل سازی شده است و سپس با تحلیل این مدل سازی و حل معادلات به دست آمده به کمک روش عددی، نمودارهای پایداری برای فرآیند تراش کاری ارتعاشی به دست آمده است. سپس این نمودارها به کمک آزمایش صحبت‌سنگی شده است.

2- مدل سازی پدیده لرزه در تراش کاری ارتعاشی

از آن جا که در تراش کاری ارتعاشی از همان ابزار تراش کاری سنتی استفاده می‌شود، خواص ارتعاشی (جرم، ضریب دمپینگ و فربت) در هر دو مدل سازی یکسان خواهد بود. تفاوت این فرآیندها در تفاوت رفتار و مقدار نیروی تولید شده خواهد بود. در رابطه زیر معادله ارتعاشی برای یک سیستم یک درجه آزادی بیان شده است.

$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = P(t) = P_0 + dP \quad (1)$$

در این رابطه، m, c, k خواص دینامیکی و $P(t)$ نیروی فرآیند تراش کاری است که شامل نیروی ثابت P_0 و نیروهای متغیر dP است. مهمترین عامل ایجاد نیروهای متغیر و ایجاد لرزه تغییرات ضخامت براده است. در رابطه زیر، ارتباط میان تغییر ضخامت براده و ایجاد نیروی متغیر نشان داده شده است.

$$P(t) = P_0 + dP = k_f ah(t) = k_f a h_0 + k_f a[x(t - \tau) - x(t)] \quad (2)$$

در رابطه بالا، k_f ضریب برش، a عمق برش و $h(t)$ ضخامت براده در لحظه t است. این ضخامت شامل ضخامت ناشی از مکان ابزار در لحظه t ($x(t)$) و دور P_0 می‌شود و تغییرات ضخامت ناشی از مکان ابزار در لحظه $t - \tau$ ($x(t - \tau)$) است که سبب ایجاد نیروی متغیر dP می‌شود. تغییرات ضخامت براده در "شکل 1" نشان داده شده است.

با جایگذاری رابطه (2) در رابطه (1) معادله حاکم بر فرآیند لرزه باززا در تراش کاری سنتی به دست خواهد آمد.

$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = k_f a h_0 + k_f a[x(t - \tau) - x(t)] \quad (3)$$

این معادله ارتعاشی سیستم یک درجه آزادی است که دارای حل تحلیلی می‌باشد و به کمک آن مقادیر عمق برشی که سبب بروز لرزه می‌شود را در رابطه (4) بیان می‌کند [11].

$$a_{cri} = \frac{-1}{2k_f G} \quad (4)$$

در این رابطه a_{cri} عمق برش بحرانی و G قسمت حقیقی ازتابع تبدیل

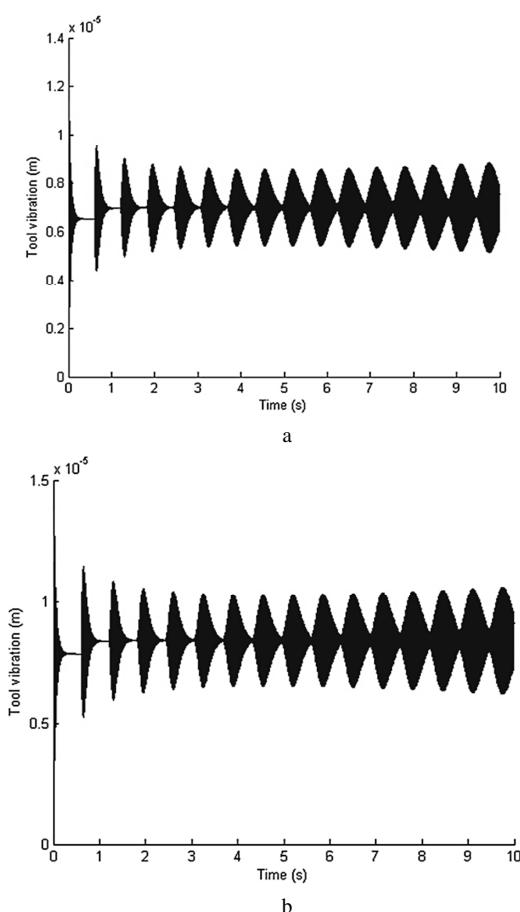


Fig. 3 Results of first model a) Conventional turning b) Vibrational turning

شکل 3 مقادیر به دست آمده در نتایج مدل اول (a) تراش کاری سنتی (b) تراش کاری ارتعاشی

Depth of cut=2.3 mm, Spindle speed =200 rpm,
Feed rate=0.1 mm/rev, Frequency =20 kHz, Amplitude =1 mm

رابطه (9) به کمک روش عددی حل شده و مقدار جابجایی ابزار در فاصله زمانی 0 تا 10 ثانیه در شکل های (4) و (5) نشان داده شده است. در "شکل 4" فرآیند تراش کاری ارتعاشی با اغراق زیاد نشان داده شده است تا فیزیک کاهش ارتعاشات لرزه در تراش کاری ارتعاشی قابل لمس باشد. در "شکل 5" میزان ارتعاشات در تراش کاری سنتی (a) و ارتعاشی (b) را نشان می دهد.

2-1-رسم نمودارهای پایداری

به دلیل پیچیدگی مدل حل معادلات به صورت تحلیلی میسر نشده است. به همین دلیل از روش عددی برای رسم نمودارهای پایداری استفاده شده است. برای حل معادلات از روش دورمند-پرینس¹ استفاده شده است. در این روش که بر مبنای روش رانچ-کوتا توسعه یافته، با داشتن تنها یک نقطه قبلی، نقطه بعدی محاسبه خواهد شد. در این روش استپ زمانی متغیر بوده و نیز هر نقطه با محاسبه 6 معادله دیگر به دست خواهد آمد و باعث افزایش پایداری معادلات و سرعت محاسبات شده است. خطای حل معادلات در مقیاس $0(h^5)$ خواهد بود.

برای به دست آوردن عمق برش بحرانی، مقداری برای آن حدس زده می شود و رابطه ارتعاشی حل می گردد. در صورتی که فرآیند پایدار باشد،

¹ Dormand-Prince (RKDP) method

$$P_{\text{uat}} = \frac{t_c}{T} P_{\text{ct}} + \frac{2P_{\text{ct}}}{\pi} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \sin \frac{n\omega t_c}{2} \cos n\omega \pi \quad (6)$$

در این رابطه، t_c زمان برش، T پریود ارتعاش و ω فرکانس زاویه ای ابزار ارتعاشی، P_{ct} نیروی برشی در تراش کاری سنتی است. با قراردادن رابطه فوق در رابطه (1) و نیز اضافه نمودن پارامترهای دیگر نوسانی (نوسان در مقدار عرض برآده) معادله ارتعاش ابزار برای تراش کاری ارتعاشی به دست خواهد آمد.

$$\begin{aligned} m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) &= dP + P \\ &= k_f ah_0 + k_f a[x(t - \tau) - x(t)] \\ &+ \left[\frac{t_c}{T_{\text{vc}}} P_{\text{ct}} + \frac{2P_{\text{ct}}}{\pi} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \sin \frac{n\omega t_c}{2} \cos n\omega \pi \right] \end{aligned} \quad (7)$$

حل معادله فوق از روش های تحلیلی ممکن نبود و بایستی به کمک روش های عددی حل گردد. نتایج حاصل از حل این معادله به کمک CNC-TME40 (جدول 1 و جدول 2) در "شکل 3" آمده است. خواص دینامیکی دستگاه تراش 40 CNC-TME40 به کمک آزمایش به دست آمده است، بدین ترتیب که مقادیر عمق برش بحرانی، فرکانس لرزه با انجام چندین آزمایش به دست آمده است و سپس به کمک روابط (4) و (5) خواص دینامیکی ماشین ابزار محاسبه شده است. به دست آوردن خواص دینامیکی حین بروز لرزه از مزایای این روش است. ضریب برش نیز برای جنس قطعه کار AL7075 به کمک آزمایش و با اندازه گیری نیروهای تراش کاری و استفاده از روابط مرچنط به دست آمده است.

در "شکل 3-a" نتایج مربوط به تراش کاری سنتی می باشد. نمودار بیانگر آن است که عمق برش در حد بحرانی خود قرار گرفته است. در تراش کاری ارتعاشی (قسمت b) میانگین جایجایی ابزار زیادتر از تراش کاری سنتی بوده ولی هنوز در حد بحرانی است. جزئی که باعث پایداری بیشتر در تراش کاری ارتعاشی می باشد تغییرات مقدار نیروی برشی نخواهد بود بلکه جدا یافته ابزار از قطعه کار خواهد بود. برای مدل نمودن این پدیدهتابع زمانی زیر معرفی می شود.

$$f(t) = \begin{cases} 1, & nT < t < nT + t_c \\ 0, & nT + t_c < t < (n+1)T + t_c \end{cases} \quad (8)$$

در رابطه فوق، T دوره تناوب ابزار ارتعاشی، t_c زمان برش و n عددی صحیح می باشد. این تابع در سمت راست رابطه (3) ضرب می گردد تا تغییرات نیروی معادل در تراش کاری ارتعاشی به دست آمده و می توان رابطه ارتعاشی فرآیند تراش کاری ارتعاشی را مطابق رابطه (9) نوشت.

$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = [k_f ah_0 + k_f a[x(t - \tau) - x(t)]]f(t) \quad (9)$$

با توجه به رابطه بالا هنگامی که فرآیند برش انجام می گردد، ارتعاش ابزار همانند تراش کاری سنتی رو به رشد است ولی زمانی که فرآیند برش قطع می گردد (برگشت ابزار ارتعاشی)، سیستمی با ارتعاشات آزاد به وجود آمده که دمپینگ مثبت سیستم باعث کاهش دامنه ارتعاش لرزه ابزار می گردد.

جدول 1 خواص دینامیکی دستگاه تراش CNC-TME40

Table 1 Dynamic properties of CNC-TME40 lathe

خواص ارتعاشی ابزار		
k (N/m)	c (Ns/m)	m (kg)
618150	2764.8	36

جدول 2 پارامترهای فرآیند

Table 2 Cutting parameter of turning process

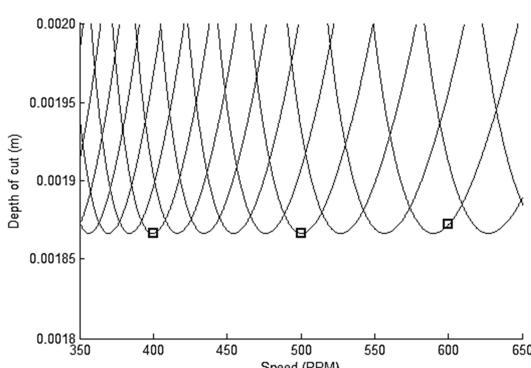
پارامترهای برش	
k_f (N/mm ²)	h_0 (mm)
250.46	0.1

خواهد داشت (شکل 2) با تکرار حدسها و استفاده از روش نصف کردن¹ مقدار عمق بحرانی برش با دقت موردنظر پیدا خواهد شد. برای تشخیص درست بودن مدل سازی انجام شده، رابطه (4) و (5) که بیانگر عمق برش بحرانی در تراش کاری ارتعاشی است و با استفاده از مقدادر جدول 1 و 2 حل شده و نمودار پایداری مطابق "شکل 6" به دست آمده است. همچنین با استفاده از رابطه (8) و (9) و نیز استفاده از جداول 1 و 2 و اعمال شرایط تراش کاری سنتی ($t_c = 7$) مقدادر عمق برش بحرانی در سه سرعت دورانی 400، 500 و 600 rpm به کمک مدل سازی به دست می‌آید که با نشانه‌های مربع نشان داده شده است و مشاهده می‌گردد که بر یکدیگر منطبق هستند.

لازم به توضیح است که در سرعت‌های دورانی پایین به دلیل وجود عوامل غیرخطی از جمله میرایی فرایندی و ایجاد لبه انباشته، مقدادر عمق برش بحرانی در فرایند تجربی به شدت افزایش پیدا می‌کند [23-25]. این افزایش به حدی است که عمق پیش‌بینی شده بدون در نظر گرفتن عوامل غیرخطی پیش‌بینی شده است اما در آزمایشات به عمق بیش از 0.4 mm بدون ناپایداری دست یافته شده است [25].

3- آزمایش به دست آوردن عمق برش بحرانی

برای حصول دقت در آزمایشات، توجه به حذف و تقلیل خطاهای سیستماتیک و اتفاقی الزامی است. شناخت خطاهای سیستماتیک و حذف آن‌ها، قبل از آزمایش، هنگام انجام آن و بعد از انجام آزمایش ممکن است. اما خطاهای اتفاقی تنها با تکرار زیاد است که به آزمایش قابلیت اطمینان می‌بخشد. تکرار در آزمایشات، زمان و هزینه برش خواهد بود. روش تاگوچی، از روش‌های مبتنی بر آرایه‌های متعامد، ضمن کاهش آزمایشات، تأثیر هر آرایه را بر پارامترهای خروجی، به طور کامل بیان می‌کند. هندسه ابزار نیز به گونه‌ای در نظر گرفته شده تا به کمک طراحی هورن ارتعاش دهنده، شرایط تراش کاری عمودی را مهیا سازد. جنس قطعه کار ازآلیزی پر مصرف در صنایع نظامی و هوافضا انتخاب گردیده است و قطر آن نیز برای رسیدن به حداقل دامنه کاری تراش کاری ارتعاشی (محدودیت در سرعت بحرانی) از مقاطع موجود در بازار انتخاب شده است.

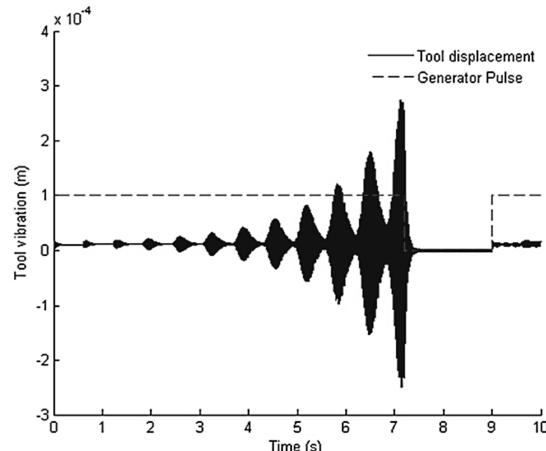


شکل 6 مقادیر عمق برش به دست آمده از مدل سازی (مربع توخالی) در مقایسه با حل تحلیلی دقیق در تراش کاری سنتی (خطوط پر) برای دستگاه تراش CNC-TME40

Feed rate=0.1 mm/rev

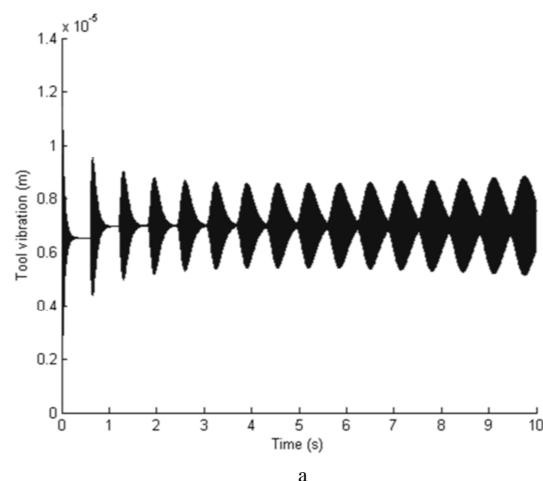
به دلیل آنکه تغییرات عمق برش بحرانی، نسبت به سرعت دورانی اسپیندل

¹ Bisection method

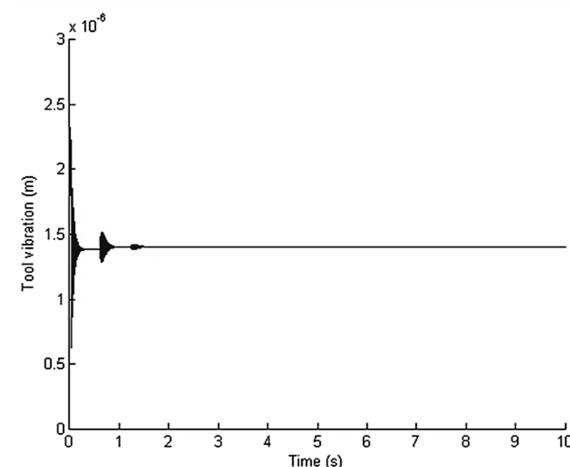


شکل 4 Tool separation and stability increase in vibrational turning

شکل 4 جدایش ابزار و افزایش پایداری در تراش کاری ارتعاشی
Depth of cut=2.75 mm, Spindle speed =400 rpm,
Feed rate=0.1 mm/rev, Frequency =0.11 Hz, Amplitude =1 mm



a



b

شکل 5 نتایج مدل دوم a) تراش کاری سنتی b) تراش کاری ارتعاشی

شکل 5 مقادیر به دست آمده در نتایج مدل دوم a) تراش کاری سنتی (b) تراش کاری ارتعاشی

Depth of cut=2.3 mm, Spindle speed =200 rpm,
Feed rate=0.1 mm/rev, Frequency =20 kHz, Amplitude =1 mm

مقادیر y (ارتعاش ابزار) محدود بوده و در غیر این صورت مقادیری رو به رشد

نیروی بزرگی با فرکانس حدود 150 هرتز، در تراش کاری قطعات اتفاق افتاده است. این فرکانس که به هیچکدام از فرکانس‌های ماشین‌کاری (مانند فرکانس ناشی از لنگی قطعه‌کار) قابل ارتباط نبوده و در نزدیکی فرکانس لرزه ماشین است، تنها خبر از وجود لرزه در تراش کاری را می‌دهد. با تکه کردن نیروهای تراش کاری به بازه‌های 1 ثانیه‌ای و تحلیل هر ثانیه، زمانیکه فرآیند دچار لرزه گردیده است مشخص می‌گردد. با داشتن زمان شروع لرزه و نیز مشخص بودن مقدار سرعت دورانی و پیشروی، موقعیت ابزار در آن لحظه و نیز عمق برشی در آن هنگام مشخص خواهد شد. این روش در حداقل مقادیر سرعت دورانی و پیشروی حدود 1% خطأ به ازای هر ثانیه خواهد داشت.

4- نتایج مدل‌سازی و آزمایش‌ها

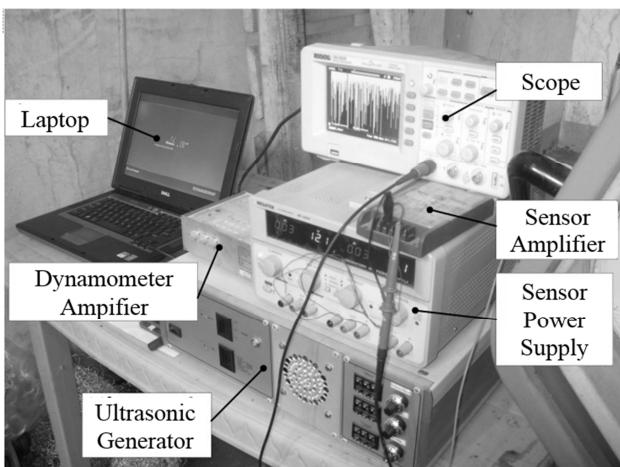
4-1- نتایج مدل‌سازی

معادلات مدل‌سازی برای پارامترهای به دست آمده از آزمایش‌ها برای دستگاه تراش CNC-TME40 مطابق رابطه 8 و 9 حل شده است و مقادیر به دست آمده برای عمق بحرانی برش در "شکل 9" نشان داده شده است.

همان‌گونه که مشاهده می‌شود، در سرعت‌های دورانی بالا نمودارها بر هم منطبق شده و نشان‌دهنده گذر سرعت برشی از سرعت بحرانی است. در "شکل 10" مقادیر عمق برش بحرانی که با حل مدل‌سازی به دست آمده نشان داده شده است. این نمودار در محدوده پارامترهای ورودی آزمایش‌های تجربی رسم شده است. همان‌گونه که مشخص است در دامنه‌های ارتعاشی بالاتر، نمودار پایداری در موقعیت بالاتری قرار گرفته است که نشان دهنده پایداری بیشتر فرآیند در دامنه‌های بالاتر ارتعاش ابزار است. دامنه ارتعاش 13 میکرونی ابزار ارتعاشی سبب ایجاد بهترین پایداری می‌گردد.

4-2- نتایج آزمایش‌ها

از آن جایی که فرآیند تراش کاری به صورت لوله‌تراشی بوده است، زبری ناشی از ارتعاش ابزار در اثر لرزه بر روی شکل براده خود را نشان داده است. در "شکل 11-a", پرداهای که دچار لرزه شده است، دارای سطحی خشن بوده در حالی که براده بدون لرزه با سطحی براق در "شکل 11-b", به نمایش در آمده است.



شکل 8 نحوه چیدمان ژنراتور آلتراسونیک و مبدل‌های حسگر جریان گردابی و

دینامومتر و رایانه در تحلیل تأثیرگذاری مقادیر میانگین در ازای هر یک از سطوح ورودی به دست

غیر خطی و نوسانی است، از 5 سطح برای انجام آزمایشات استفاده شده است. انتخاب سطوح هر فاکتور با توجه به محدودیت‌های ابزار اندازه‌گیری، دستگاه و فرآیند به دست آمده‌اند که در جدول 3 نشان داده شده است. دیگر پارامترهای فرآیند نیز در جدول 4 نشان داده شده است.

چیدمان آزمایش در "شکل 7 و 8" نشان داده شده است. حسگر جریان گردابی در نزدیکی گره ارتعاشی ابزار گرفته است تا بدین‌وسیله تنها جابجایی ابزار در اثر پدیده لرزه را ثبت نماید. زاویه خروج براده‌ها به صورت عمود بر جهت پیشروی است که نشان‌دهنده تراش کاری عمودی می‌باشد.

3- به دست آوردن عمق برش بحرانی

به دلیل نویزهای حاصل از حرکت در دستگاه تراش و نیز ارتعاش ابزار در تراش کاری ارتعاشی، جابجایی ابزار به‌علت لرزه با استفاده از حسگر جریان گردابی قابل تشخیص نبود. به همین دلیل تمامی قطعات تا انتهای تراش کاری

جدول 3 فاکتورهای ورودی آزمایش و سطوح آن

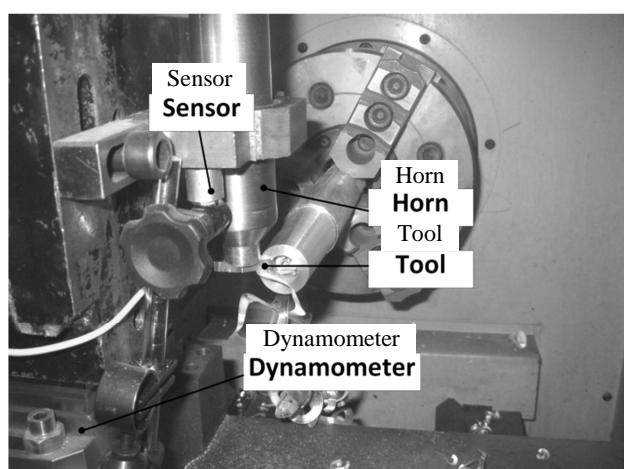
Table 3 Input factors of experimental test and its levels

واحد	سطوح	نام فاکتور
□m	0,0.4,7,10,13	دامنه ارتعاش ابزار
rpm	50,100,200,300,400	سرعت اسپیندل
mm/rev	0.05,0.1,0.15,0.2,0.25	سرعت پیشروی

جدول 4 شرایط آزمایش

Table 4 Experimental test conditions

شرایط برش	سرعت اسپیندل	سرعت پیشروی	زاویه براده	زاویه آزاد	جنس ابزار	جنس	قطر	طول	دامنه	ارتعاش ابزار
rpm	m/min									
50,100,200,300,400										
4,7,9,4,19,28,37										
0.05,0.1,0.15,0.2,0.25	mm/rev									
$\alpha_0 = 5^\circ$			α_0							
$\gamma_0 = 0^\circ$				γ_0						
کارباید					کارباید					
AL 7075						جنس				
30	mm						قطعه کار			
300	mm							طول		
0,0.4,7,10,13	□m								دامنه	
20±0.5	kHz									فرکانس

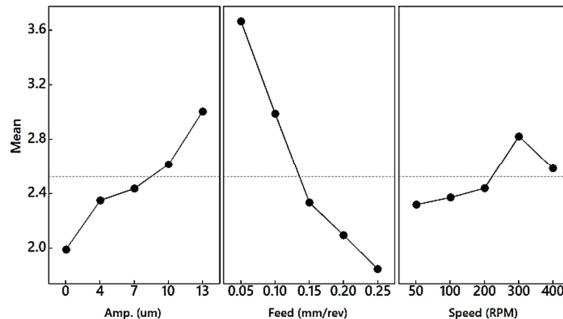


شکل 7 نحوه چیدمان ابزار، حسگر جریان گردابی و قطعه کار

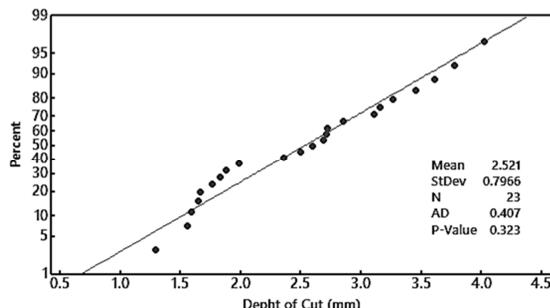
شده و با تحلیل نیروهای به دست آمده از ماشین‌کاری مشاهده می‌گردد.

سرعت پیشروی مقدار عمق برش بحرانی کاهش یافته است این کاهش عمق بحرانی به دلیل کاهش میرایی فرآیندی است که ماهیتی غیرخطی دارد. در مورد سرعت دورانی باید گفت نمودار نشان داده شده در حقیقت برشی از نمودار پایداری می‌باشد که خود دلیلی بر صحت آزمایش‌های صورت گرفته است.

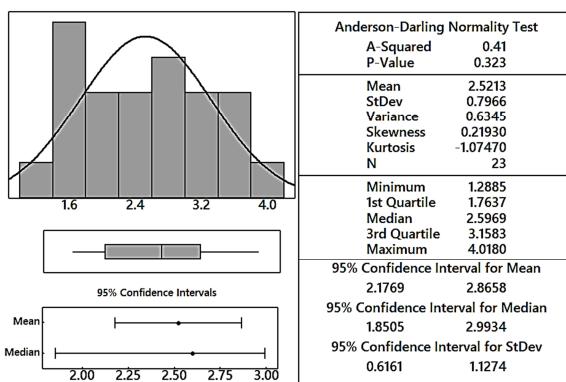
نمودار نرمال بودن خطاهای در "شکل 13 و 14" نشان داده شده است. عدد P-Value نشان دهنده آن است که شرط نرمال بودن خطاهای به درستی تحقق یافته است. در "شکل 15" توزیع خطاهای در اطراف منحنی برآش شده نشان داده شده است. تصادفی بودن چینش خطاهای نشان از مستقل بودن آنها دارد.



شکل 12 مقدار میانگین داده‌ها نسبت به سطوح ورودی



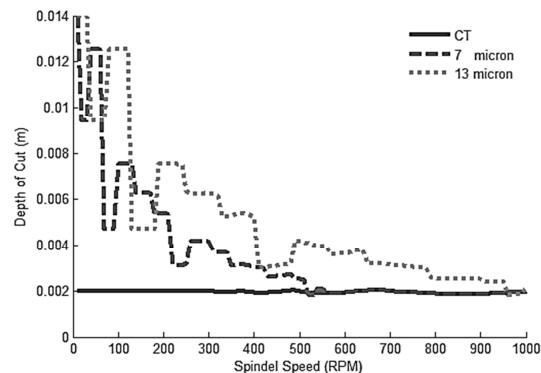
شکل 13 نمودار نرمال بودن خطاهای



شکل 14 ایجاد ارتعاشات آلتراسونیک

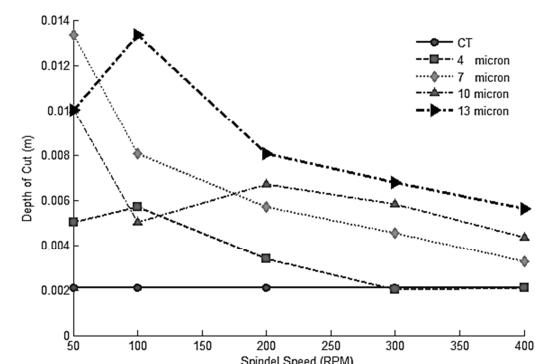
شکل 14 نمودار نرمال بودن خطاهای

آمده است. این مقادیر در "شکل 12" نشان داده شده است. همان‌گونه که مشخص است، بیشترین تأثیر را بر روی عمق برش بحرانی ابتدا سرعت پیشروی و سپس دامنه ارتعاشات آلتراسونیک دارد. بهترین دامنه ارتعاشی، سطح 5 (13 میکرون) بهترین سرعت پیشروی، سطح 1 (0.05 میلی‌متر بر دور) و بهترین سرعت دورانی، سطح 4 (300 دوربر دقیقه) است.



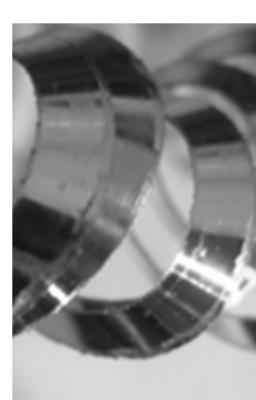
شکل 9 نمودار پایداری در تراش کاری ارتعاشی و سنتی به کمک مدل سازی

Feed rate=0.1 mm/rev, f=20 kHz



شکل 10 مقدار عمق برش بحرانی در نتایج مدل سازی

Feed rate=0.1 mm/rev, f=20 kHz



شکل 11 ایجاد برآده در برابر لرزه (a) آثار لرزه بر برآده (b) برآده برق بدون لرزه

با افزایش مقدار دامنه ارتعاشات آلتراسونیک مقدار عمق برش بحرانی افزایش یافته است. این روند در مورد سرعت پیشروی معکوس بوده و با افزایش

آزمایش	ارتعاش	پیشروی	دورانی	برازش شده	(mm)	(%)
18.5	2.6310	2.1426	400	0.15	4	1
9.5	1.8480	2.0236	200	0.20	10	2
45	2.0873	3.0389	300	0.15	13	3

3-4- صحت سنجی آزمایش‌ها

آزمایش‌های صورت گرفته برای تأیید صحت تحلیل‌های آماری و نیز مقادیر برازش شده در جدول 5 آمده است، همان‌گونه که مشاهده می‌شود برای آزمایش‌های 1 و 2 مقادیر پیش‌بینی شده و آزمایش شده دارای تغیر مناسبی هستند. خطای آزمایش 3 نیز می‌تواند از مقادیر آزمایش صحت سنجی باشد، زیرا نسبت به آزمایشات اصلی هم دارای مخروط با شیب تنیدتری است و هم آنکه یکبار انجام شد است.

5- نتیجه گیری

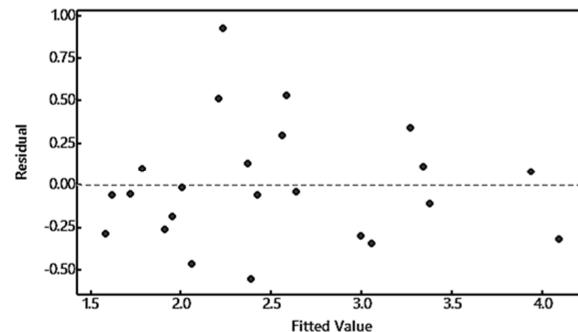
شناخت پدیده لرزه بهدلیل عیوبی که بر فرآیند وارد می‌آورد، همواره مورد توجه پژوهشگران بوده است و بدین منظور مدل‌سازی و تحلیل‌هایی بر روی آن انجام شده است. بهدلیل پیچیدگی روابط به دست آمده، حل به روش عددی در این مدل‌سازی‌ها بسیار شایع است. تراش کاری ارتعاشی، فرآیندی جدید در تراش کاری می‌باشد که با نوسان ابزار سبب قطع و وصل منظم جریان براده می‌گردد و مزایایی نظیر کاهش نیروهای فرآیند و افزایش صافی سطح را به همراه دارد. با مدل‌سازی انجام شده در این مقاله، مدلی برای تراش کاری ارتعاشی ارائه شد و روابط حاکم بر آن به کمک روش دورمند-پرینس حل شد، همین‌طور پایداری تراش کاری ارتعاشی در مقابل لرزه بررسی شد و نشان داده شد که عمق برش بحرانی رابطه مستقیمی با دامنه ارتعاشی دارد. با افزایش دامنه ارتعاش از 7 میکرون به 13 میکرون، عمق برش بحرانی نیز افزایش پیدا می‌کند. با توجه به نتایج حاصل از مدل‌سازی، عمق برش بحرانی در سرعت دورانی نزدیک 100 rpm که برای تراش کاری سنتی کمتر از 2 میلی‌متر است، برای تراش کاری ارتعاشی، به ترتیب بیش از 7 و 12 میلی‌متر برای 7 و 13 میکرون ارتعاش ابزار است. همین‌طور در سرعت 400 rpm عمق برای تراش کاری ارتعاشی حدود 2 میلی‌متر، می‌باشد. 3 و 5 میلی‌متر برای تراش کاری ارتعاشی و برای 7 و 13 میکرون ارتعاش ابزار ارتعاشی است. از نتایج آزمایش‌ها این‌گونه نتیجه می‌شود که برای داشتن فرآیندی با بیشترین پایداری، بهترین دامنه ارتعاشی، سطح 5 (13 میکرون) بهترین سرعت پیشروی، سطح 1 (0.05 میلی‌متر بر دور) و بهترین سرعت دورانی، سطح 4 (300 دور بر دقیقه) است.

6- تقدیر و تشکر و پیوست‌ها

با تشکر فراوان از آقای دکتر حمید سلیمانی مهر که در انجام آزمایشات نویسنده‌گان را همراهی نموده‌اند.

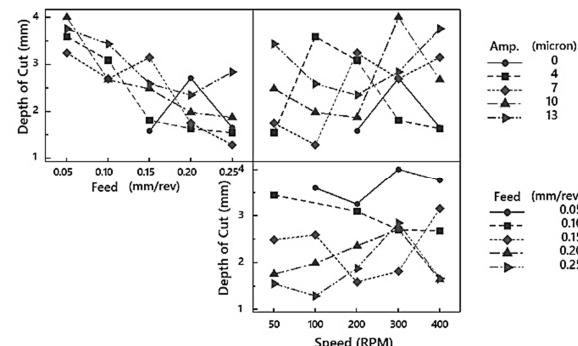
7- مراجع

- [1] K. Cheng, *Machining Dynamics (Fundamentals, Applications and Practices)*, pp. 21-89, London: Springer, 2009.
- [2] B. Balachandran, M. X. Zhao, A Mechanics based model for study of dynamics of milling operations, *Meccanica*, Vol. 35, No. 2, pp. 89-109, 2000.
- [3] N. Deshpande, M. S. Fofana, Nonlinear regenerative chatter in turning, *Robotics and Computer-Integrated Manufacturing* Vol. 17, No. 2-1, pp. 107-112, 2001.



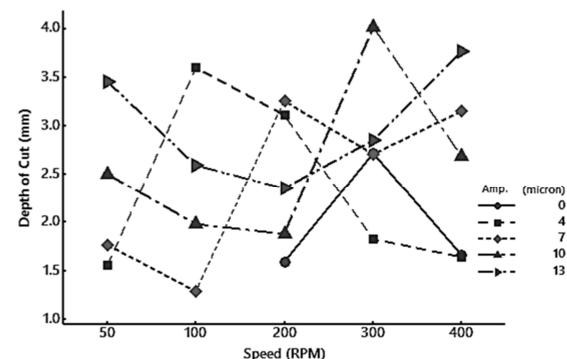
شکل 15 نمودار فاصله خطاهای از مقدار برازش شده

به کمک آنالیز واریانس می‌توان تأثیر مقابله پارامترهای ورودی بر روی عمق برش بحرانی را مشاهده نمود. این نمودار در "شکل 16" نشان داده شده است. نمودار دامنه در مقابل سرعت که در "شکل 17" نشان داده شده است را می‌توان قسمت‌هایی از نمودارهای پایداری دانست. همان‌طور که مشخص است دامنه‌های بیشتر دارای لوب بالاتری نیز هستند. این لوب‌ها با تغییر دامنه در محور افقی نیز دچار تغییر می‌گردند. با مقایسه "شکل 17" و "شکل 10" می‌توان به همگرایی نتایج مدل‌سازی و نتایج تجربی رسید. روند نمودارها و جایگاه آن‌ها نسبت به یکدیگر در آزمایش و مدل‌سازی همسان می‌باشد. در حالی که تفاوت مقادیر به دلیل رفتارهای غیرخطی ناشی از میرایی فرآیندی است.



شکل 16 اثر مقابله فاکتورهای ورودی بر عمق برش بحرانی

شکل 16 اثر مقابله فاکتورهای ورودی بر عمق برش بحرانی



شکل 17 مقادیر عمق برش بحرانی در سرعت و دامنه ارتعاش‌های متفاوت

جدول 5 مقایسه مقادیر عمق برش بحرانی در آزمایش و مقادیر برازش شده

Table 5 Predicted and experimental test depth of cut

شماره	دامنه	سرعت	عمق برش	عمق برش	خطا
-------	-------	------	---------	---------	-----

- tip temperatures of a tunable vibration turning device operating at ultrasonic frequencies, *Precision Engineering*, Vol. 33, No. 4, pp. 505–515, 2009.
- [15] H. Soleimanimehr, M. J. Nategh, B. Gholamzadeh, Experimental Analysis of Work-piece's Diametrical Error in Ultrasonic-Vibration-Assisted Turning, *AIP Conference Proceedings*, Vol. 1315, No. 1, pp. 1175-1180, 2011.
- [16] N. Ahmed, A.V. Mitrofanov, V.I. Babitsky, V.V. Silberschmidt, Analysis of forces in ultrasonically assisted turning, *Journal of Sound and Vibration*, Vol. 308, No. 3-5, pp. 845–854, 2007.
- [17] D.E. Brehl, T.A. Dow, Review of vibration-assisted machining, *Precision Engineering*, Vol. 32, No. 3, pp. 153–172, 2008.
- [18] M. Xiao, S. Karube, T. Soutome, K. Sato, Analysis of chatter suppression in vibration cutting, *International Journal of Machine Tools and Manufacture*, Vol. 42, No. 15, pp. 1677-1685, 2002.
- [19] C. Ma, J. Ma, E. Shamoto, T. Moriwaki, Analysis of regenerative chatter suppression with adding the ultrasonic elliptical vibration on the cutting tool. *Precision Engineering*, Vol. 35, No. 2, pp. 329-338, 2011.
- [20] H. Jung, T. Hayasaka, E. Shamoto, Mechanism and suppression of frictional chatter in high-efficiency elliptical vibration cutting, *CIRP Annals - Manufacturing Technology*, Vol. 65, No. 1, pp. 369-372, 2016.
- [21] C. Ma, E. Shamoto, T. Moriwaki, L. Wang, Study of machining accuracy in ultrasonic elliptical vibration cutting, *International Journal of Machine Tools & Manufacture*, Vol. 44, No. 12-13, pp. 1305–1310, 2004.
- [22] C. Ma, E. Shamoto, T. Moriwaki, Y. Zhang, L. Wang, Suppression of burrs in turning with ultrasonic elliptical vibration cutting, *International Journal of Machine Tools & Manufacture*, Vol. 45, No. 11, pp. 1295–1300, 2005.
- [23] S. A. Tajalli, Mohammad R. Movahhedy, J. Akbari, Investigation of the effects of process damping on chatter instability in micro end milling, *Procedia CIRP*, Vol. 1, pp. 156-161, 2012.
- [24] Y. kurata, S. D. Merdol, Y. Altintas, N. Suzuki, E. Shamoto, Chatter stability in turning and milling with in process identified process damping, *Journal Of Advanced Mechanical Design, System, And Manufacturing*, Vol. 4, No. 6, pp. 1107-1118, 2010.
- [25] Y. Altintas, *Manufacturing Automation*, Second Edition, pp. 135-149, New York: Cambridge University Press, 2012.
- [4] X. H. Long, B. Balachandran, Stability analysis for milling process, *Nonlinear Dynamics*, Vol. 49, No. 3, pp. 349-359, 2007.
- [5] L. Vela-Martínez, J. C. Jáuregui-Correa, O. M. González-Brambila, G. Herrera-Ruiz, A. Lozano-Guzmán, Instability conditions due to structural nonlinearities in regenerative chatter, *Nonlinear Dynamics*, Vol. 56, No. 4, pp. 415-427, 2009.
- [6] A. H. Nayfeh, N. A. Nayfeh, Analysis of the cutting tool on a lathe, *Nonlinear Dynamics*, Vol 63, No. 3, pp. 395-416, 2011.
- [7] A.R. Yusoff, N.D. Sims, Optimisation of variable helix tool geometry for regenerative chatter mitigation. *International Journal of Machine Tools and Manufacture*, Vol. 51, No. 2, pp. 133-141, 2011.
- [8] H. Moradi, M. R. Movahhedy, G. Vossoughi, Dynamics of regenerative chatter and internal resonance in milling process with structural and cutting force nonlinearities. *Journal of Sound and Vibration*, Vol. 331, No. 16, pp. 3844-3865, 2012.
- [9] H. Soleimanimehr, M. J. Nategh, S. Amini, Analysis of diametrical error of machined workpieces in ultrasonic vibration assisted turning, *Advanced Materials Research*, Vols. 264-265, No. 1, pp. 1079-1084, 2011.
- [10] V. Ostasevicius, R. Gaidys, J. Rimkeviciene, R. Dauksevicius, An approach based on tool mode control for surface roughness reduction in high-frequency vibration cutting, *Journal of Sound and Vibration*, Vol. 329, No. 23, pp. 4866–4879, 2010.
- [11] H. Soleimanimehr, M. J. Nategh, H. Jamshidi, Mechanistic model of work-piece diametrical error in conventional and ultrasonic assisted turning, *Materials and Manufacturing Technologies XIV*, Vol. 445, No. 1, pp. 911-916, 2012.
- [12] H. Soleimanimehr, M. J. Nategh, An Investigation on the Influence of Cutting-Force's Components on the Work-piece Diametrical Error in Ultrasonic-Vibration-Assisted Turning, *AIP Conference Proceedings*, Vol. 1315, No. 1, pp. 1145-1150, 2011.
- [13] A. S. Adnan, S. Subbiah, Experimental investigation of transverse vibration-assisted orthogonal cutting of AL-2024, *International Journal of Machine Tools & Manufacture*, Vol. 50, No. 3, pp. 294–302, 2010.
- [14] J. L. Overcash, J. F. Cuttino, In-process modeling of dynamic tool-