## DAFTAR GAMBAR

Gambar I.1 Pergerakan pada tool tip (UVAT), dimana intermittent cutting dengan
pergerakan mendekat dan menjauh berbentuk elliptical1
Gambar I.2 RNO vibrator tanpa <i>flexural hinge</i> (a), RNO vibrator dengan
penambahan <i>flexural hinge</i> (b)2
Gambar I.3 Polynomial hinge ketika diberikan gaya (F) dan berdeformasi (w),
sehingga hinge merenggang sebesar w ketika diberi gaya F
Gambar I.4 Kontur hinge pada beberapa tipe (a) semi-circular (b) elliptical hinge
(c) corner-filleted hinge (d) polynomial hinge dengan orders n 2, 3, 4, 8, dan 16
(Diambil, dari (Linß dkk., 2017), © Copernicus)
Gambar I.5 Parameter desain pada polynomial Hinge
Gambar II.1 Perbandingan hasil permesinan (UVAT) dan permesinan
konventional
Gambar II.2 Gerakan (UVAT) 1D vang berbentuk sudut 90° dengan pergerakan
bolak balik pada sumbu utama (a) gerakan (UVAT) 2D vang berbentuk elips (b) 9
Gambar II 3 Komponen utama pada RNO <i>Vibration tool</i>
Gambar II 4 Polynomial hinge dengan orders n 2 3 4 8 dan 16
Gambar II 5 Parameter desain <i>polynomial hinge</i> dimana $h$ – tebal hinge $l$ –
paniang hinge $n$ – order polynomial $n_{n}$ ( $n_{n}$ ), $n_{n}$ ( $n_{$
Gambar II 6 Polynomial hinge yang ditambahkan pada RNO yibrator berfungsi
untuk mentrensmisiken geteren
Gambar II 7 Ilustrasi vibration tool katika dibari gataran, dangan y sabagai arah dan
Valindar II. / Hustrasi vioration tool ketika uiden getaran, dengan v sedagar aran dan
Combon II.9. Contob analisis analysis curlisit duranis total deformation (a) share
Gambar 11.8 Conton analisis ansys <i>explicit aynamic</i> total deformation (a), <i>shear</i>
stress (b), dan elastic strain (c)
Gambar III.1 Sistematika Penyelesaian Masalah
Gambar III.2 Ilustrasi <i>loaded-force</i> pada RNO vibrator yang disederhanakan saat
simulasi getaran
Gambar III.3 RNO vibrator dengan <i>polynomial hinge</i> (A) disederhanakan menjadi
model yang akan disimulasikan (B)
Gambar IV.1 Tahapan penngambilan data nilai deformasi dan stress pada simulasi
Gambar IV.2 penambahan pelat pada Model yang akan disimulasikan
Gambar IV.3 Tampak atas pada RNO vibrator dengan pola mesh tetrahedral yang
terbentuk dengan ukuran 0,5 mm pada bagian hinge dan 5 mm pada bagian lainnya.
Gambar IV.4 Model RNO vibrator polynomial hinge dengan penambahan Fixed
<i>Support</i>
Gambar IV.5 Sebaran <i>natural frequency</i> pada setiap model
Gambar IV.6 Fixed support pada bagian belakang RNO vibrator beserta lokasi
actuated force (a) dan lokasi loaded-force (b)
Gambar IV.7 Grafik hasil simulasi explicit dynamic pada model RNO vibrator
dengan parameter orde $n = 2$ , tebal hinge = 2 mm, dan panjang = 6,5 mm

menunjukkan deformasi (A), tegangan (B), serta arah deformasi yang diambil ke
arah datum -x (C)
Gambar IV.8 Sebaran deformasi dan stress setiap model
Gambar IV.9 Perubahan deformasi dan stress pada orde polynomial n terhadap
tebal hinge dengan panjang hinge dalam keadaan konstan 5,5 mm, ditunjukkan
melalui grafik deformasi (a) dan grafik stress (b) 33
Gambar IV.10 Perubahan deformasi dan stress pada panjang hinge terhadap orde
polynomial dengan tebal hinge konstan 4 mm ditunjukkan melalui grafik deformasi
(a) dan grafik <i>stress</i> (b) 34
Gambar IV.11 Perubahan deformasi dan stress pada tebal hinge terhadap panjang
hinge dengan orde polynomial konstan 4 ditunjukkan melalui grafik deformasi (a)
dan grafik stress (b)
Gambar IV.12 Efek setiap parameter terhadap deformasi pada model yang
disimulasikan dan hasil uji statistik
Gambar IV.13 Efek setiap parameter terhadap stress pada setiap model yang
disimulasikan dan hasil uji statistik
Gambar V.1 Posisi setiap parameter desain optimal terhadap deformasi dan stress
Gambar V.2 perbandingan nilai deformasi dan dan stress pada RNO vibrator tanpa
flexure hinge (a) RNO vibrator dengan penambahan polynomial hinge (b) dan nilai
stress maksimum pada RNO vibrator dengan penambahan polynomial hinge (c).